

РУКОВОДСТВО
ПО ПРОЕКТИРОВАНИЮ
ВЕНТИЛЯЦИИ
УГОЛЬНЫХ
ШАХТ

Утверждено
Министерством угольной
промышленности СССР
10 апреля 1974 г.

Согласовано
с Госгортехнадзором СССР
2 ноября 1972 г.

Согласовано
с Госстроем СССР
10 мая 1973 г.

РУКОВОДСТВО
ПО ПРОЕКТИРОВАНИЮ
ВЕНТИЛЯЦИИ
УГОЛЬНЫХ ШАХТ



МОСКВА «НЕДРА» 1975

Руководство по проектированию вентиляции угольных шахт. М., «Недра», 1975. 238 с.

В Руководстве изложены порядок проектирования вентиляции шахт, методы прогноза метанообильности и углекислотообильности горных выработок, выбора эффективных схем проветривания выемочных участков и шахт, методы проектирования вентиляции подготовительных выработок, расчета расхода воздуха, оптимальных параметров горных выработок, приведены методики выбора вентиляторов главного проветривания и калориферных установок, определения устойчивости проветривания шахт и основные способы повышения ее при конструировании схем, приведен каталог значений коэффициентов аэродинамического сопротивления горных выработок и др.

Руководство предназначено для всех организаций, занимающихся составлением проектов новых и реконструируемых шахт, а также проектов подготовки новых горизонтов и участков на действующих шахтах.

Табл. 96, ил. 104.

Редакционная комиссия:

А. М. Карпов, М. А. Патрушев, А. А. Мясников, К. К. Бусыгин, А. Э. Петросян, К. З. Ушаков, Ф. А. Абрамов, Ф. С. Клебанов, А. А. Лецинский, С. П. Коптилов, И. С. Пешков, Б. Д. Миловзоров, П. Я. Середняков, Л. Н. Карагодин

Под общей редакцией М. А. Патрушева.

ПРЕДИСЛОВИЕ

В настоящее время при проектировании новых и реконструируемых шахт используются методы математического моделирования, позволяющие проводить технико-экономическое сравнение значительного числа вариантов при одновременной комплексной или локальной оптимизации основных параметров последних (от установления нагрузки на очистной забой до выбора мощности шахты).

Естественно, что для обеспечения надежности оптимизации необходимо установление многочисленных закономерностей, отражающих зависимость экономичности варианта от исходных горно-геологических и горнотехнических факторов, причем точность оптимизации будет тем выше, чем большее число влияющих факторов будет учтено при расчете. В частности, необходимость получения высоких нагрузок на очистные забои в условиях месторождений с относительно высокой газоносностью выдвигает на первый план вопросы выбора рациональных решений по вентиляции, так как последние, будучи лимитирующими факторами, прямо или косвенно определяют все без исключения параметры шахты (включая систему разработки, способ подготовки и схему вскрытия).

Опыт показывает, что недооценка в проектах роли вентиляции зачастую приводила к необходимости реконструкции вентиляционной сети шахты почти сразу же после сдачи ее в эксплуатацию и, как следствие, к большим дополнительным затратам и затягиванию сроков освоения проектных технико-экономических показателей.

Одной из главных причин этого являлось использование устаревшей методологии, по которой к моменту выполнения вентиляционных расчетов все главные параметры шахты (нагрузки на очистные забои, вскрытие, система разработки, схема подготовки и т. д.) уже были predeterminedены. Особенно остро недостатки старой методологии проявлялись при определении нагрузки на очистной забой, величина которой, при отсутствии оптимизации вентиляционных решений, оказывалась очень низкой (на тонких пластах не свыше 500—600 т/сут, хотя по возможностям выемочной техники могла достигать 2000—3000 т/сут).

Поэтому вентиляция должна учитываться при определении всех основных параметров газообильных шахт и на всех стадиях проектирования: от выбора нагрузки на очистной забой, производственной мощности и других параметров шахты при техниче-

ском проектировании до составления рабочего проекта вентиляции.

Настоящее Руководство разработано ДонУГИ, ВостНИИ, МакНИИ, ИГД им. А. А. Скочинского, МГИ и Донгипрошахтом на основании научно-исследовательских работ, выполненных ДонУГИ, ВостНИИ, МакНИИ, ИГД им. А. А. Скочинского, МГИ, ЛГИ, ДГИ, ИГТМ АН УССР и др.

Руководство включает все основные вопросы, которые приходится решать при составлении проекта вентиляции новой или реконструируемой шахты. При разработке Руководства использован ряд действующих и широко апробированных методик и инструкций: Временная инструкция по прогнозу метанообильности угольных шахт, Временная инструкция по расчету количества воздуха, необходимого для проветривания угольных шахт, Временная инструкция по составлению проектов проветривания тушиковых подготовительных выработок на действующих и строящихся шахтах Министерства угольной промышленности УССР, Временная методика определения степени устойчивости схем проветривания угольных шахт, Временное руководство по проектированию и организации проветривания угольных шахт восточных районов страны. Все указанные документы переработаны или скорректированы с учетом опыта их применения, новых результатов научных исследований и технического прогресса в горном деле.

Настоящее Руководство предназначается для всех организаций, занимающихся составлением проектов новых и реконструируемых шахт, а также подготовки новых горизонтов и участков на действующих шахтах. С выходом Руководства утрачивают силу при проектировании шахт: Временные указания по технологическому проектированию вентиляции угольных шахт, утвержденные Минуглепромом СССР 12 апреля 1972 г.; Временная инструкция по прогнозу метанообильности угольных шахт СССР, утвержденная Государственным комитетом по топливной промышленности при Госплане СССР 12 декабря 1964 г.; Временная инструкция по расчету количества воздуха, необходимого для проветривания угольных шахт, утвержденная Государственным комитетом по топливной промышленности при Госплане СССР 30 сентября 1965 г.; Временное руководство по проектированию и организации проветривания угольных шахт восточных бассейнов страны.

Выбор наиболее эффективного способа дегазации должен производиться в соответствии с Руководством по дегазации угольных шахт, а тепловые расчеты — по Временной инструкции по проверке количества воздуха для проветривания угольных шахт по тепловому фактору.

По отдельным специфическим вопросам, не нашедшим отражения в данном Руководстве, например проектирования угольных шахт в условиях вечной мерзлоты, следует обращаться в соответствующие бассейновые институты.

ОСНОВНЫЕ УСЛОВНЫЕ ОБОЗНАЧЕНИЯ

- $A_{оч}$ — добыча из очистной выработки, т/сут
 $A_{шп}$ — добыча с шахтопласта, т/сут
 $A_{уч}$ — среднесуточная добыча с выемочного участка, т
 $A_з$ — природная зольность угля, %
 $A_{мес}$ — месячная добыча угля на выемочном участке, т
 a_1, a_2, a_3 — коэффициенты характеристики вентилятора
 B — количество одновременно взрываемых ВВ, кг
 b_{max} — максимальная ширина призабойного пространства, м
 b_{min} — минимальная ширина призабойного пространства, м
 b_y — ширина забоя подготовительной выработки по углю, м
 b — ширина призабойного пространства, м
 $\sum b_{ц}$ — суммарная ширина по падению пласта угольных целиков в пределах выемочного участка, м
 c — допустимая концентрация газа в исходящей вентиляционной струе, %
 c_0 — концентрация газа в поступающей на выемочный участок вентиляционной струе, %
 c_n — концентрация газа в исходящей из выработки вентиляционной струе, %
 c_1, c_2 — концентрация газа в пунктах 1 и 2, %
 $d_{тр}$ — диаметр трубопровода, м
 $d_{п}$ — приведенный диаметр трубопровода, м
 G_0 — начальное метановыделение, м³/(мин·м²)
 G_i — метановыделение с обнаженных поверхностей дренированного угольного массива, м³/(мин·м²)
 $q_{в. п}$ — относительное газовыделение из выработанного пространства, м³/т
 $q_{оч}$ — относительная газообильность очистной выработки, м³/т
 $q_{пор}$ — относительное газовыделение из боковых пород, м³/т
 $q_{п}$ — относительная газообильность подготовительной выработки, м³/т
 $q_{пл}$ — относительное газовыделение из разрабатываемого пласта, м³/т
 $q_{с. п}$ — относительное газовыделение из сближенных пластов, м³/т
 $q_{-т}$ — относительное газовыделение из выработанных пространств ранее отработанных этажей (горизонтов), м³/т
 $q_{уч}$ — относительная газообильность выработок выемочного участка, м³/т
 $q_{ш}$ — относительная газообильность шахты, м³/т
 $q_{шп}$ — относительная газообильность выработок шахтопласта, м³/т
 H — глубина разработки, м
 H_0 — глубина расположения границы метановой зоны, м
 H_p — расстояние по нормали между разрабатываемым и смежным пластами, при котором газовыделение из последнего практически равно нулю, м
 H_i — расстояние по нормали между разрабатываемым и смежным пластами, м
 H_m — ступень метанообильности, м/м³/т

- h_B — депрессия вентилятора, мм вод. ст.
 $h_{B.T. \text{ уч}}$ — депрессия вентиляционного участка, мм вод. ст.
 $h_{\text{уч}}$ — депрессия выемочного участка, мм вод. ст.
 h_d — депрессия диагонали, мм вод. ст.
 h — допустимая депрессия, мм вод. ст.
 h_e — депрессия естественной тяги, мм вод. ст.
 $h_{\text{оч}}$ — депрессия очистной выработки, мм вод. ст.
 h_M — депрессия местных сопротивлений, мм вод. ст.
 $h_{\text{ок}}$ — депрессия вентиляционного окна, мм вод. ст.
 $h_{\text{тр}}$ — потери давления в трубопроводе, мм вод. ст.
 $h_{\text{ш}}$ — депрессия выработок шахты, мм вод. ст.
 h_i — депрессия i -й ветви, мм вод. ст.
 $I_{B. \text{ п}}$ — абсолютное газовыделение из выработанного пространства, $\text{м}^3/\text{мин}$
 $I_{\text{оч}}$ — абсолютная газообильность очистной выработки, $\text{м}^3/\text{мин}$
 $I_{\text{п}}$ — абсолютная газообильность подготовительной выработки, $\text{м}^3/\text{мин}$
 $I_{\text{пл}}$ — абсолютное газовыделение из разрабатываемого пласта, $\text{м}^3/\text{мин}$
 $I_{\text{ст}}$ — абсолютное газовыделение из выработанных пространств ранее отработанных этажей (горизонтов), $\text{м}^3/\text{мин}$
 $I_{O. \text{ у}}$ — абсолютное газовыделение из отбитого угля, $\text{м}^3/\text{мин}$
 $I_{\text{уч}}$ — абсолютное газовыделение на выемочном участке, $\text{м}^3/\text{мин}$
 $I_{\text{ВВ}}$ — газовость ВВ, л/кг
 i — номер ветви, выработки, вентилятора и т. п.
 j — производительность выемочного механизма, т/мин
 k_B — коэффициент безопасности
 k_d — коэффициент, учитывающий газовыделение из оставляемых в выработанном пространстве целиков угля
 k_H — коэффициент неравномерности газовыделения
 k_d — коэффициент доставки воздуха, учитывающий утечки его через выработанное пространство
 $k_{\text{дег. пл}}$ — коэффициент, учитывающий эффективность дегазации разрабатываемого пласта
 $k_{\text{дег. с. п}}$ — коэффициент, учитывающий эффективность дегазации сближенных пластов и выработанных пространств
 k_M — коэффициент машинного времени
 $k_{O. \text{ з}}$ — коэффициент, учитывающий движение воздуха по части выработанного пространства, непосредственно прилегающей к призабойному пространству
 $k_{\text{п}}$ — коэффициент, учитывающий выделение метана из боковых пород
 $k_{\text{пл}}$ — коэффициент, учитывающий влияние системы разработки на метановыделение из пласта
 k_A — коэффициент возможного увеличения добычи
 $k_{\text{ут. в}}$ — коэффициент, учитывающий утечки воздуха через выработанное пространство
 k_R — показатель устойчивости диагональных струй
 $k_{\text{ут}}$ — коэффициент, учитывающий утечки воздуха через вентиляционные сооружения
 k_H — коэффициент извлечения угля
 k_T — коэффициент турбулентной диффузии
 $k_{\text{дег. с}}$ — коэффициент, учитывающий естественную дегазацию пласта в зоне выемки
 $k_{\text{ст}}$ — коэффициент, учитывающий метановыделение из выработанных пространств ранее отработанных этажей (горизонтов)
 $k_{\text{п. об}}$ — коэффициент, учитывающий газообильность выработок шахтопласта, обусловленную газовыделением из обособленно проветриваемых подготовительных выработок
 $k_{B. \text{ п}}$ — коэффициент, учитывающий метановыделение из выработанного пространства в призабойное

- $k_{o. y}$ — коэффициент, учитывающий метановыделение из отбитого угля при его транспортировании по выработкам выемочного участка
 l — длина выемочного участка, м
 $l_{кр}$ — длина крыла, м
 $l_{оч}$ — длина очистного забоя, м
 $l_{тр}$ — длина трубопровода, м
 $l_{оч. p}$ — длина очистного забоя, для которой рассчитывается максимально допустимая нагрузка, м
 $l_{п}$ — длина подготовительной выработки, м
 $l_{зв}$ — длина звена трубопровода, м
 m — мощность пласта, м
 m_b — вынимаемая мощность пласта (высота слоя), м
 $m_{п}$ — полная мощность угольных гачек разрабатываемого пласта, м
 $n_{ч}$ — наибольшее число людей, одновременно работающих в очистной или подготовительной выработке
 $n_{дн}$ — число дней по добыче в месяц
 $n_{см}$ — число рабочих смен по добыче в течение суток
 N_i — мощность одновременно работающих электроустановок, кВт
 P — периметр выработки, м
 Q_b — производительность вентилятора, м³/мин
 $Q_{вт. уч}$ — расход воздуха на вентиляционном участке, м³/мин
 $Q_{уч}$ — расход воздуха на выемочном участке, м³/мин
 Q_d — расход воздуха в диагонали, м³/мин
 $Q_{доп}$ — расход воздуха для разбавления газа, выделяющегося на выемочном участке за пределами очистной выработки, м³/мин
 Q_k — расход воздуха для обособленного проветривания камер, м³/мин
 $Q_{оч}$ — расход воздуха для проветривания очистной выработки, м³/мин
 $Q_{п}$ — расход воздуха в подготовительной выработке, м³/мин
 $Q_{ут. вн}$ — утечки воздуха через надшахтное здание и вентиляционный канал, м³/мин
 $Q_{пол}$ — расход воздуха на объектах проветривания, м³/мин
 $Q_{ут}$ — утечки воздуха через вентиляционные сооружения за пределами выемочного участка, м³/мин
 $Q_{ш}$ — расход воздуха в шахте, м³/мин
 Q_i — расход воздуха в i -й ветви, м³/мин
 $Q_{кр}$ — расход воздуха в крыле шахты, м³/мин
 $Q_{з. п}$ — расход воздуха в призабойном пространстве подготовительной выработки, м³/мин
 $Q_{шп}$ — расход воздуха для проветривания выработок шахтопласта, м³/мин
 R — аэродинамическое сопротивление выработки, кг
 r — удельное сопротивление выработки
 $R_{тр}$ — аэродинамическое сопротивление трубопровода, кг
 $S_{оч}$ — площадь поперечного сечения призабойного пространства очистной выработки в свету, м²
 S_{min} — минимальная площадь поперечного сечения выработки по условиям транспорта и ПБ, м²
 S — площадь поперечного сечения выработки в свету, м²
 $S_{ок}$ — площадь поперечного сечения вентиляционного окна, м²
 $S_{уг}$ — площадь забоя подготовительной выработки по углю, м²
 T_m — время работы машины в сутки по добыче, мин
 T — время проветривания выработки, мин
 $T_{см}$ — продолжительность смены, мин
 $T_{пз. о}$ — норматив времени на подготовительно-заключительные операции, мин
 t_0 — температура воздуха, поступающего в выработки в наиболее жаркий месяц года, °С
 t_b — температура воды, °С
 $t_{пов}$ — температура воздуха на поверхности, °С
 $t_{п}$ — температура пород, °С

- v — скорость движения воздуха, м/с
- $v_{оч}$ — скорость подвигания очистного забоя, м/сут
- $v_{п}$ — скорость подвигания забоя подготовительной выработки, м/мес
- v_{max} — максимально допустимая ПБ скорость движения воздуха в очистной выработке, м/с
- v_{min} — минимально допустимая ПБ скорость движения воздуха в призабойном пространстве подготовительной выработки, м/с
- $v_{п. ф}$ — минимальная скорость движения воздуха по пылевому фактору, м/с
- $V_{г}$ — выход летучих веществ, %
- W — природная влажность угля, %
- x — природная метаноносность пласта, м³/т
- $x_{о}$ — остаточная метаноносность пласта, м³/т
- $x_{о. г}$ — остаточная метаноносность углей, м³/т горючей массы
- α — коэффициент аэродинамического сопротивления, кгс·с²/м⁴
- $\alpha_{пл}$ — угол падения пласта, градус
- γ — объемная масса угля, т/м³
- $\gamma_{в}$ — объемная масса воздуха, кг/м³
- η — к. и. д. установки

1 ОБЩИЕ ПОЛОЖЕНИЯ

Материалы для проектирования вентиляции новых и реконструируемых шахт представляются заказчиком в соответствии с Временной инструкцией по разработке проектов и смет для промышленного строительства СН 202—69.

Участие отдельных организаций в выполнении проекта вентиляции угольных шахт заключается в следующем.

1.1. ГЕОЛОГОРАЗВЕДОЧНЫЕ ОРГАНИЗАЦИИ

1. Согласно Положению о порядке передачи разведанных месторождений полезных ископаемых для промышленного освоения, утвержденному Министерством геологии СССР 21 июля 1970 г., геологоразведочные организации представляют организациям, занимающимся составлением прогноза:

а) данные о природной метаноносности в пределах полей проектируемых шахт, определяемой в соответствии с действующей Временной инструкцией по определению и прогнозу газоносности (метаноносности) угольных пластов при проведении геологоразведочных работ;

б) схемы или карты опробования рабочих пластов с прогнозом газоносности и нанесением верхних границ метановой зоны, дизъюнктивных нарушений, изогипс почвы или кровли пластов, геологоразведочных скважин (с указанием их номеров, отметок устьев и пересечений пластов, мощности и структуры пластов), линии геологических разрезов и, если возможно, изогаз; при отсутствии изогаз указывается природная метаноносность горючей массы в м³/т по скважинам газового опробования;

в) результаты технического анализа угля по каждой геологоразведочной скважине: выход летучих веществ, природную зольность и влажность пластов и пропластков угля и углистого сланца в процентах;

г) схематические геологические разрезы с нанесением границ зоны метановых газов и, если возможно, изогаз;

д) геологические разрезы скважин по форме, принятой в данном бассейне или районе, с обязательным нанесением всех пластов и пропластков угля и углистого сланца, указанием их мощности и расстояний между ними.

2. Представляемая документация должна быть выполнена в соответствии с Временными техническими требованиями угольной

промышленности к геологоразведочным работам и исходным геологическим материалам, представляемым для проектирования нового строительства и реконструкции шахт и разрезов, утвержденными Минуглепромом СССР 19 октября 1970 г.

1.2. УГОЛЬНЫЕ ШАХТЫ

1. Накапливают и представляют данные о фактической метанообильности шахт, шахтопластов, крыльев, этажей и отдельных выработок за период работы в соответствии с Инструкцией по отбору проб рудничного воздуха, определению газообильности и установлению категорий шахт по метану.

2. Представляют организациям, занимающимся составлением прогноза:

а) гипсометрические планы рабочих пластов с их выходами в пределах границ поля действующей шахты и смежных с ними участков пластов, для которых необходимо составить прогноз метанообильности горных выработок; на гипсометрическом плане каждого угольного пласта должны быть нанесены: верхняя граница метановой зоны, дизъюнктивные нарушения угольных пластов, установленные по данным геологической разведки и в процессе ведения горных работ, геологоразведочные скважины с указанием их номеров, отметок устья и пересечения пласта, фактической мощности и структуры пласта, результатов технического анализа угля;

б) планы горных работ по каждому разрабатываемому угольному пласту в пределах отработанной части шахтного поля действующей шахты, являющейся смежной с той частью шахтного поля, для которой требуется составить прогноз; на каждом плане горных работ должны быть указаны границы отработанных за каждый месяц площадей пласта на этажах (горизонтах), для которых имеются данные плановых газовых съемок, мощность пласта на площади отработки его за каждый месяц (общая вынимаемая), геологические нарушения, обнаруженные в процессе ведения горных работ, места внезапных выбросов и суффлярных выделений метана (с указанием продолжительности и дебита его); фактическая месячная добыча угля, число дней, в которые производилась добыча угля в каждом месяце, способ управления кровлей и выемки пласта в очистных забоях;

в) прилагаемую к плану горных работ записку, в которой указаны место и эффективность осуществления дегазации разрабатываемого пласта, оближенных пластов и выработанного пространства, время и место подработки или надработки разрабатываемого пласта;

г) геологические разрезы по стволам и квершлагам с нанесением всех пластов и пропластков угля и углистого сланца и указанием их мощности и строения;

д) результаты технического анализа пластов и пропластков угля и углистого сланца.

3. При реконструкции шахты, кроме того, угольные шахты представляют проектной организации:

а) результаты газовой и депрессионной съемок и маркшейдерские данные о состоянии горных выработок на момент проектирования;

б) акты обследования состояния вентиляторных установок главного проветривания.

1.3. ПРОЕКТНЫЕ ОРГАНИЗАЦИИ

Определяют ожидаемую метанообильность горных выработок реконструируемой или вновь проектируемой шахты и производят необходимые расчеты по газовому фактору, решают вопросы целесообразности дегазации, руководствуясь Руководством по дегазации, принимая при этом наиболее эффективные способы ее, выбирают схему и способ проветривания шахты, вентиляторы главного проветривания и калориферы, рассчитывают расход воздуха для проветривания шахты, депрессию ее, определяют устойчивость вентиляции в соответствии с настоящим Руководством.

1.4. НАУЧНО-ИССЛЕДОВАТЕЛЬСКИЕ ИНСТИТУТЫ

Консультируют проектные организации по всем вопросам проектирования вентиляции реконструируемых и вновь проектируемых угольных шахт. При необходимости разрабатывают рекомендации для специфических условий бассейна.

2. ПОРЯДОК ПРОЕКТИРОВАНИЯ ВЕНТИЛЯЦИИ УГОЛЬНЫХ ШАХТ

1. Составляется прогноз газообильности выемочных участков (см. раздел 3 и приложение VIII) с учетом дегазации (см. Руководство по дегазации угольных шахт) для одного из типовых вариантов схем проветривания и определяется нагрузка на лаву (см. раздел 6).

При составлении прогноза горно-статистическим методом для определения метанообильности по источникам выделения используются результаты полных газовых съемок, проведенных на действующих шахтах по методике, изложенной в Руководстве по производству депрессионных и газовых съемок.

2. Выбираются возможные варианты наиболее приемлемых схем проветривания выемочных участков (см. раздел 4).

3. Для каждого из этих вариантов определяются газообильность участков, способы дегазации и их эффективность.

4. Рассчитывается максимальная нагрузка на лаву для выбранных вариантов схем.

5. На основании анализа отбираются варианты, подлежащие экономическому сравнению.

6. Для каждого из этих вариантов конструируется схема проветривания вентиляционного участка (определяемая, как правило, схемой проветривания выемочного участка), что практически предопределяет варианты схемы подготовки шахтного поля, подлежащие оптимизации. При этом одним из критериев отбора схем проветривания вентиляционных участков является степень устойчивости вентиляционных струй по направлению, определяемая в соответствии с Руководством (см. раздел 9 и приложение IV). Число очистных забоев на участке в первом приближении принимается исходя из оптимальной нагрузки на такой участок, например панель.

7. Рассчитывается расход воздуха для проветривания вентиляционного участка по каждому из сравниваемых вариантов (см. раздел 6).

8. Составляются возможные варианты схем проветривания шахты, из которых выбираются наиболее рациональные, принимаемые за основу при расчете и выборе производственной мощности шахты и определении всех основных параметров схем вскрытия, подготовки и систем разработки [размеры панелей по простиранию и восстанию (падению), длины лав, числа лав в панели, числа панелей и оптимальных нагрузок на них и т. д.]. При этом все зависимости для определения основных параметров должны составляться с учетом фактора вентиляции и выбора наиболее оптимальных показателей.

Все эти технико-экономические расчеты производятся на ЭВМ или вручную. Соответственно устанавливается и число анализируемых вариантов. При этом выбор схемы проветривания, расчет расхода воздуха и депрессии шахты, определение оптимальных сечений выработок и других показателей производятся в соответствии с Руководством.

9. Для принятого наиболее экономичного варианта схемы проветривания шахты производится детальный (см. ниже) расчет вентиляции на первый период (15—25 лет) эксплуатации шахты. В зависимости от схемы вскрытия, подготовки и схемы вентиляции могут потребоваться также детальные или упрощенные расчеты на остальные периоды. В тех случаях, когда на последующие периоды предусматривается для отработки новых горизонтов или участков проведение отдельных стволов, например при секционной схеме проветривания, расчеты вентиляции могут не производиться.

10. Для первого периода устанавливаются наиболее характерные этапы развития шахты, и для них составляются схемы проветривания шахты.

11. Для каждой такой схемы производится расчет расхода воздуха в соответствии с Руководством (см. раздел 6) и тепловой расчет в соответствии с Временной инструкцией по проверке

количества воздуха для проветривания угольных шахт по тепловому фактору и при необходимости разрабатываются мероприятия по улучшению тепловых условий.

12. Производятся расчеты и выбор калориферов (см. раздел 10).

13. В соответствии с Руководством производятся анализ и определение степени устойчивости схемы проветривания шахты.

14. Для каждого этажа отработки и соответствующей ему схемы проветривания рассчитывается депрессия шахты и выбирается способ проветривания шахты. При необходимости производится оптимизация сечений горных выработок в соответствии с Руководством (см. раздел 7).

15. Выбираются способы и средства проветривания обособленно проветриваемых подготовительных забоев (см. раздел 5).

16. Выбираются вентиляторы главного проветривания (см. раздел 8), приводные электродвигатели и определяются режимы работы вентиляторных установок.

17. Производятся выбор места установки и расчет регулируемых устройств (см. раздел 7).

Изложенный порядок относится к проектированию вентиляции при составлении проекта новой или реконструируемой шахты. В отдельных случаях, например при составлении проекта подготавливаемого горизонта действующей шахты, может потребоваться выполнение только отдельных пунктов из числа приведенных.

При проектировании вентиляции реконструируемых шахт необходимо выполнение дополнительных работ.

Для определения источников и величины газовыделения, т. е. для составления газового баланса по шахте, следует проводить специальные газозаборные съемки на выемочных участках и на шахте в целом. При большом газовыделении из выработанного пространства за пределами выемочных участков конструировать схему проветривания необходимо таким образом, чтобы сократить до минимума поступление газа из него и тем самым снизить газобильность шахты.

Для определения фактических аэродинамических сопротивлений ветвей, мест утечек и их величины проводится депрессионная съемка выработок шахты. Аэродинамическое сопротивление существующих выработок, используемых при реконструкции, принимается равным фактическому, если выработка находится в удовлетворительном состоянии.

При больших утечках воздуха существующую сеть, которая будет использоваться в дальнейшем, следует реконструировать таким образом, чтобы максимально исключить число вентиляционных сооружений. Для этого в первую очередь следует ликвидировать параллельное движение свежей и исходящей струй воздуха.

В сложных сетях при значительном числе диагоналей с неустойчивыми струями расчет и распределение расхода воздуха

и депрессии, сравнительные расчеты вариантов, анализ устойчивости проветривания и т. п. необходимо производить одновременно, используя ЭВМ или электромодели. При конструировании схем проветривания для повышения устойчивости вентиляции следует избегать диагоналей или стремиться к уменьшению их числа, правильно размещать отрицательные регуляторы, сокращать число вентиляторов главного проветривания (до одного на шахту, блок). При многовариантном выборе параметров подготовки, вскрытия и других параметров вентиляции должны быть оптимальными.

3. ПРОГНОЗ МЕТАНООБИЛЬНОСТИ ВЫРАБОТОК УГОЛЬНЫХ ШАХТ

3.1. ПРОГНОЗ ГАЗООБИЛЬНОСТИ ВЫРАБОТОК ПО МЕТАНОНОСНОСТИ УГОЛЬНЫХ ПЛАСТОВ

Данный метод применяется во всех случаях, когда имеются следующие исходные материалы:

гипсометрические планы угольных пластов, на которые нанесены значения их природной метаноносности или изогазы (линии равной метаноносности), а также структурные колонки пластов и результаты технического анализа угля каждого пласта (выход летучих веществ, природная зольность и влажность угля);

разрезы пород по геологоразведочным скважинам с указанием расстояний по нормали между пластами и пропластками угля и углестого сланца и их мощностей;

данные о температуре горных пород в пределах проектируемого к разработке шахтного поля.

Кроме того, для составления прогноза необходимо иметь данные о последовательности отработки пластов, системе разработки, способах управления кровлей и выемки угля в очистных забоях, размерах угольных целиков в пределах выемочных участков.

Относительная метанообильность выработок шахтопласта определяется по формуле

$$q_{\text{шт}} = q_c + q_{\text{п}} + q_{\text{ст}} \text{ м}^3/\text{т}, \quad (3.1)$$

где q_c — средневзвешенная относительная метанообильность выработок выемочных участков (полей), $\text{м}^3/\text{т}$;

$$q_c = \frac{\sum q_{\text{уч}} A_{\text{уч}}}{\sum A_{\text{уч}}} \text{ м}^3/\text{т}. \quad (3.2)$$

Относительная метанообильность каждого выемочного участка определяется по формуле

$$q_{\text{уч}} = q_{\text{пл}} + q_{\text{с. п}} + q_{\text{пор}} \text{ м}^3/\text{т}, \quad (3.3)$$

где $q_{\text{пл}}$ — относительное газовыделение из разрабатываемого пласта в пределах участка, $\text{м}^3/\text{т}$.

3.1.1. МЕТАНОВЫДЕЛЕНИЕ ИЗ ПЛАСТА

При разработке пластов без разделения на слои

$$q_{\text{пл}} = \frac{m_{\text{п}}}{m_{\text{в}}} (k_{\text{пл}} + k_{\text{ц}}) (x - x_0) \text{ м}^3/\text{т}. \quad (3.4)$$

При наличии в пласте прослоек углистого сланца к полезной мощности пласта прибавляется половина мощности прослоек.

Величина остаточной метаноносности отбитого угля определяется по формуле

$$x_0 = \frac{x_0 \cdot \text{г} (100 - W - A_{\text{с}})}{100} \text{ м}^3/\text{т}. \quad (3.5)$$

Для условий Донбасса $x_0 \cdot \text{г}$ определяется по методике МакНИИ, для других бассейнов — принимается в соответствии с рекомендациями ВостНИИ и ПечорНИУИ, а при отсутствии таких рекомендаций — принимается по табл. 1.

Таблица 1

Значения остаточной метаноносности углей

Бассейн	Значения $x_0 \cdot \text{г}$ ($\text{м}^3/\text{т}$ горючей массы) при выходе летучих веществ, %						
	2-8	8-12	12-18	18-26	26-35	35-42	42-50
Донецкий *, Карагандинский и другие с аналогичными условиями . . .	12-8	8-7	7-6	6-5	5-4	4-3	3-2
Кузнецкий и другие с аналогичными условиями	3,5	3	2,5	2,0	2,5	2,5	—

* Для условий Донбасса приведенные в таблице значения $x_0 \cdot \text{г}$ берутся только при расчете $k_{\text{пл}}$, $q_{\text{с}}$, $q_{\text{пор}}$, $q_{\text{п}}$.

Коэффициент, учитывающий метановыделение из оставляемых в выработанном пространстве целиков угля, определяется по формуле

$$k_{\text{ц}} = \frac{\sum b_{\text{ц}}}{l_{\text{оч}}}. \quad (3.6)$$

Коэффициент $k_{\text{пл}}$ при сплошной системе разработки, когда вышележащая смежная лава отработана, принимается равным 1. Для лав, выше и ниже которых находится угольный массив (сплошная система разработки и система парных штреков при прямом порядке отработки), $k_{\text{пл}}$ определяется по формуле

$$k_{\text{пл}} = 1 + \frac{V_1}{V_0}. \quad (3.7)$$

При столбовой системе разработки и системе парных штреков (обратный порядок отработки)

$$k_{пл} = 1 - \frac{2V}{V_0}, \quad (3.8)$$

где V_1 — количество метана, поступающего в вентиляционную струю выемочного участка с обнаженных поверхностей выше- и нижележащего массива угля, м^3 ;

V_0 — запасы метана в угольном пласте в пределах выемочного участка, которые могут выделиться при его отработке, м^3 ;

V — количество метана, выделившегося с обнаженных поверхностей массива угля, подлежащего выемке, м^3 .

Значения V_1 , V и V_0 определяются по формулам:

$$V_1 = 3,8 \cdot 10^3 m_{п} G_0 l_{п} \sqrt{\frac{l_{п}}{v_{оц}}} \text{ м}^3; \quad (3.9)$$

$$V = 5,76 \cdot 10^3 m_{п} G_0 \sqrt{\frac{l_{п}}{v_{ср}}} \left(\frac{1}{3} l_{п} + v_{ср} \sqrt{T_{ост}} \right) \text{ м}^3; \quad (3.10)$$

$$V_0 = l m_{п} l_{оц} \gamma (x - x_0) \text{ м}^3, \quad (3.11)$$

где $v_{ср}$ — средняя скорость проведения подготовительной выработки, м/сут;

$T_{ост}$ — время существования подготовительной выработки с момента окончания ее проведения до начала очистной выемки угля, сут;

Величина G_0 для условий Донецкого бассейна определяется по формуле

$$G_0 = 0,69 \cdot 10^{-3} x [4 \cdot 10^{-4} (Vr)^2 + 0,16] \text{ м}^3/(\text{мин} \cdot \text{м}^2); \quad (3.12)$$

для условий Кузнецкого, Карагандинского, Печорского и других восточных бассейнов: для пластов с природной газоносностью $x \leq 10 \text{ м}^3/\text{г}$

$$G_0 = \frac{(x - x_0) 10^{-3}}{7,1 - 0,3x} \text{ м}^3/(\text{мин} \cdot \text{м}^2); \quad (3.13)$$

для пластов с природной газоносностью $x > 10 \text{ м}^3/\text{г}$

$$G_0 = \frac{\gamma H (x - x_0)^2 10^{-3}}{17,3 (1725 - H)} \text{ м}^3/(\text{мин} \cdot \text{м}^2). \quad (3.14)$$

При выемке мощных пластов с разделением на слои относительная метанообильность выемочного участка, обусловленная газовыделением из разрабатываемого пласта в призабойное пространство, определяется:

для первого слоя (в порядке очередности выемки)

$$q'_{пл} = k'_{н.п} k'_{пл} (x - x_0) + \frac{m_{п}}{m_{б}} k''_{пл} (x - x_c) \text{ м}^3/\text{т}; \quad (3.15)$$

для второго слоя

$$q''_{пл} = k''_{н.ц} k''_{пл} (x_c - x_0) \text{ м}^3/\text{т}, \quad (3.16)$$

где $k'_{н.ц}$, $k''_{н.ц}$ — коэффициент, учитывающий потери угля в целиках, невынимаемых пачках, завале и т. д. при выемке соответственно первого и второго слоя.

Для пологих и наклонных пластов с послойной выемкой системой длинных столбов по простиранию:

$$k'_{н.ц} = \frac{m'_п}{m'_в}; \quad k''_{н.ц} = \frac{m''_п}{m''_в}; \quad (3.17)$$

m_n — полная мощность временно невынимаемой толщи, м;

$$m_n = m_n - m'_в \text{ м}; \quad (3.18)$$

x_c — средняя остаточная метаноносность угля временно невынимаемой толщи, м³/т.

Для систем разработки с применением комплексов КТУ и с закладкой выработанного пространства

$$x_0 = \frac{k'_{др} (x - x_0)}{T_{пр}} + x_0 \text{ м}^3/\text{т}; \quad (3.19)$$

$k'_{др}$ — коэффициент, характеризующий степень дренирования временно невынимаемой толщи в зоне выемки; определяется по табл. 2;

$T_{пр}$ — показатель снижения остаточной метаноносности, зависящий от мощности временно невынимаемой толщи и продолжительности ее обнажения $T_{об}$; определяется по номограмме, приведенной на рис. 1.

В приведенных формулах обозначения с одним штрихом относятся к первому слою, с двумя — ко второму.

Таблица 2

Значения коэффициента дренирования угля в зоне выемки

Способ выемки угля	Способ управления кровлей	$k'_{др}$
Механизированный	Полное обрушение	0,9
Буровзрывной	Полное обрушение	0,8
	Полная закладка	0,7

Для пологих и наклонных пластов с послойной выемкой системой длинных столбов по простиранию

$$x_0 = k'_{др} x \text{ м}^3/\text{т}, \quad (3.20)$$

где $k_{др}$ — коэффициент, характеризующий степень дренирования временно невынимаемой толщи; определяется по номограмме, приведенной на рис. 2.

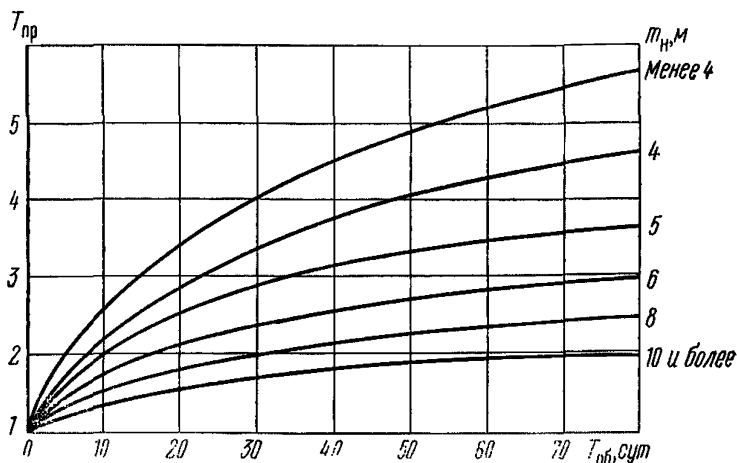


Рис. 1. Зависимость показателя снижения остаточной метаносности невынимаемого слоя угля от мощности пласта и времени обнажения

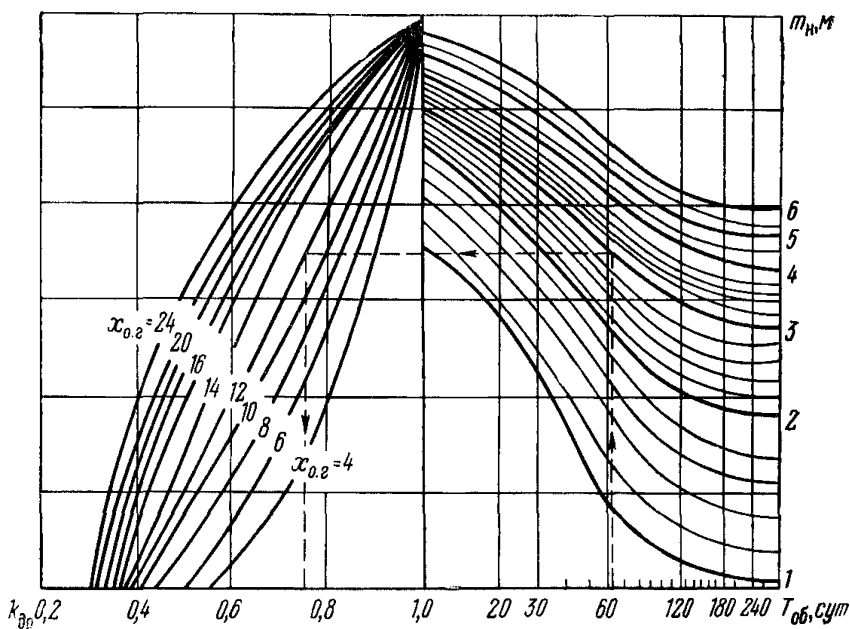


Рис. 2. Номограмма для определения степени дренирования временно невынимаемого слоя угля

Для щитовой и комбинированной систем разработки с гибким перекрытием в варианте выемки нижнего слоя столбами по падению определяется удельное газовыделение с обнаженной поверхности пласта с учетом дренирования массива G_t по формулам: для пластов с природной газосодержанием $x \leq 10 \text{ м}^3/\text{т}$

$$G_t = \frac{k'_{др} (x - x_0) 10^{-3}}{7,1 - 0,3 [k'_{др} (x - x_0) + x_0]} \text{ м}^3/(\text{мин} \cdot \text{м}^2); \quad (3.21)$$

для пластов с природной газоносностью $x > 10 \text{ м}^3/\text{т}$

$$G_t = \frac{\gamma H [k'_{др} (x - x_0)^2] 10^{-3}}{17,3 (1725 - H)} \text{ м}^3/(\text{мин} \cdot \text{м}^2), \quad (3.22)$$

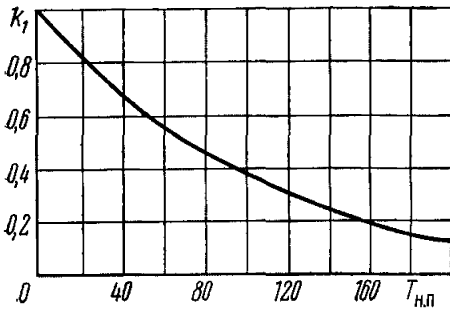


Рис. 3. Зависимость коэффициента уменьшения природной газоносности угольного пласта от времени его обнажения

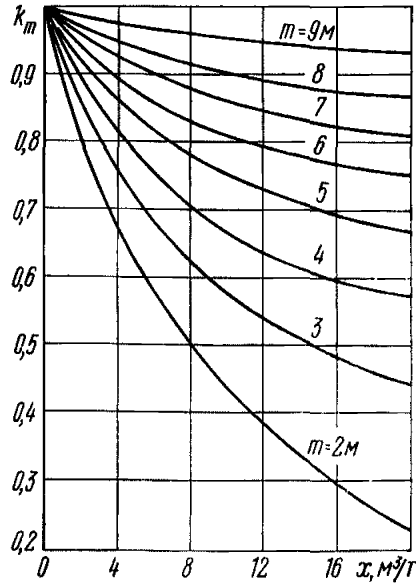


Рис. 4. Зависимость степени дренирования от газоносности и мощности пласта

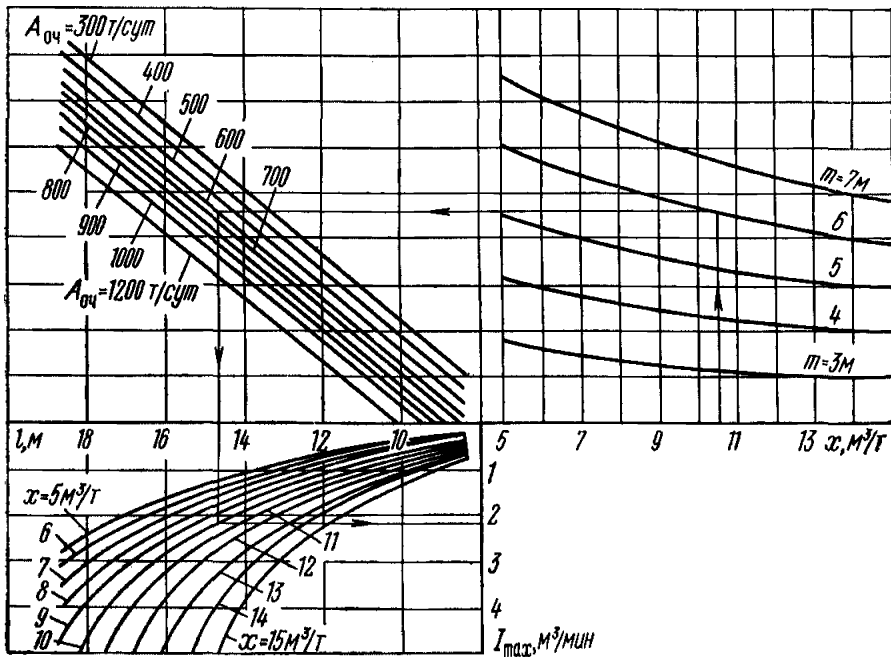


Рис. 5. Номограмма для определения максимального газовыделения

где $k'_{др} = k_1 k_m$;

k_1 — коэффициент уменьшения природной газоносности $(x - x_0)$ за счет дренирования массива в течение времени $T_{н, п}$, прошедшего с момента начала подготовки

отрабатываемого столба (начало проведения «минусового» штрека) до начала очистной выемки под щитом; определяется по графику, приведенному на рис. 3;

k_m — поправочный коэффициент снижения степени дренирования угольного массива в зависимости от газоносности и мощности пласта; определяется по графику, приведенному на рис. 4.

Максимальная газообильность I_{\max} при разработке нижнего слоя подэтажами по простиранию для комбинированной системы определяется по номограмме (рис. 5).

3.1.2. МЕТАНОВЫДЕЛЕНИЕ ИЗ СБЛИЖЕННЫХ УГОЛЬНЫХ ПЛАСТОВ (СПУТНИКОВ)

$$q_{c. п} = \sum_{i=1}^n q_{i. п}; \quad (3.23)$$

$$q_{i. п} = \frac{m_i}{m_b} (x - x_0) \left(1 - \frac{H_i}{H_p}\right) \text{ м}^3/\text{т}. \quad (3.24)$$

Метаноносность сближенных пластов x , если она не определена, принимается равной метаноносности ближайшего рабочего пласта. Для сближенного пласта, состоящего из углисто-сланцевых пород, m_i принимается равной половине его мощности.

Для условий подрботки

$$H_p = k_{y. к} m_b (1,2 + \cos \alpha_{пл}) \text{ м}, \quad (3.25)$$

где $k_{y. к}$ — коэффициент, зависящий от способа управления кровлей; принимается по табл. 3.

Для условий надработки пологих и наклонных пластов $H_p = 35$ м; для Печорского бассейна $H_p = 60$ м.

Т а б л и ц а 3

Значения коэффициента, учитывающего способ управления кровлей

Бассейн	Значение $k_{y. к}$ при управлении кровлей		
	полным обрушением	частичной закладкой	полной закладкой
Донецкий и другие с аналогичными условиями при мощности пласта до 2,5 м	60	45	25
Кузнецкий, Печорский и другие с аналогичными условиями при вынимаемой мощности пласта или слоя до 3,5 м	40	—	30

При надработке крутых пластов

$$H_p = k_{y.к} m_n (1,2 - \cos \alpha_{пл}) \text{ м.} \quad (3.26)$$

Если угольный пласт до его разработки или сближенный пласт был подработан или надработан и дегазирован, то в расчетные формулы вместо x подставляется остаточная метаносность, величина которой определяется по формуле

$$x'_0 = x (1 - k_{\text{дег. с. п}}) - [x (1 - k_{\text{дег. с. п}}) - x_0] \left(1 - \frac{H_i}{H_p}\right) \text{ м}^3/\text{т.} \quad (3.27)$$

3.1.3. МЕТАНОВЫДЕЛЕНИЕ ИЗ ВМЕЩАЮЩИХ ПОРОД

$$q_{\text{пор}} = k_{\text{п}} q_{\text{пл}} \text{ м}^3/\text{т.} \quad (3.28)$$

При определении $q_{\text{пл}}$ значения $x_{0.г}$ в формуле (3.5) принимаются по табл. 1, а коэффициента $k_{\text{п}}$ — по табл. 4.

Таблица 4

Значения коэффициента, учитывающего газовыделение из боковых пород

Способ управления кровлей	$k_{\text{п}}$
Полная закладка	0,10
Частичная закладка	0,20
Полное обрушение	0,25

3.1.4. МЕТАНООБИЛЬНОСТЬ ПОДГОТОВИТЕЛЬНЫХ ВЫРАБОТОК

Относительная метанообильность выработок шахтопласта, обусловленная метановыделением из обособленно проветриваемых подготовительных выработок, определяется по формуле

$$q_{\text{п}} = \frac{\sum I_{\text{п}i}}{A_{\text{шп}}} \text{ м}^3/\text{т}, \quad (3.29)$$

где $I_{\text{п}i}$ — абсолютная метанообильность каждой обособленно проветриваемой подготовительной выработки, $\text{м}^3/\text{сут}$. Слагается из метановыделения с обнаженных поверхностей разрабатываемого пласта $I_{\text{пов}}$ и из отбитого угля $I_{0.у}$:

$$I_{\text{п}i} = (I_{\text{пов}} + I_{0.у}) 1440 \text{ м}^3/\text{сут}; \quad (3.30)$$

$$I_{\text{пов}} = n_1 m_{\text{п}} v_{\text{ср.к}} k G_0 \left(2 \sqrt{\frac{l}{v_{\text{ср.к}}}} - 1\right) \text{ м}^3/\text{мин}; \quad (3.31)$$

$$I_{0.у} = b_y v_{\text{ср.к}} \gamma m_n (x - x_0) \text{ м}^3/\text{мин}, \quad (3.32)$$

где n_1 — число неподвижных обнаженных поверхностей пласта; $v_{\text{ср.к}}$ — средняя скорость проведения выработки комбайном или буровзрывным способом, м/мин. При скоростном проведении — истинная скорость комбайна.

Для условий тонких и средней мощности пластов Донбасса метановыделение с обнаженной поверхности можно определять по формуле

$$I_{\text{пов}} = m_n b_y v_{\text{п}} \gamma q_{\text{пл}} k_{T_{\text{п}}} 10^{-4} \text{ м}^3/\text{мин} \quad (3.33)$$

где $k_{T_{\text{п}}}$ — коэффициент, зависящий от времени $T_{\text{п}}$, прошедшего от начала проведения выработки до момента определения газообильности;

при $T_{\text{п}} > 1$ мес $k_{T_{\text{п}}} = 1 - 0,5^{T_{\text{п}}}$ (при $T_{\text{п}}$ в месяцах);

$T_{\text{п}} < 1$ мес $k_{T_{\text{п}}} = 0,09\sqrt{T_{\text{п}}}$ (при $T_{\text{п}}$ в сутках).

3.1.5. МЕТАНОВЫДЕЛЕНИЕ ИЗ СТАРЫХ ВЫРАБОТАННЫХ ПРОСТРАНСТВ РАНЕЕ ОТРАБОТАННЫХ ЭТАЖЕЙ

Ожидаемая относительная метанообильность выработок, обусловленная газовойделением из старых выработанных пространств ранее отработанных этажей (горизонтов),

$$q_{\text{ст}} = k_{\text{ст}} (q_{\text{уч}} + q_{\text{п}}) \text{ м}^3/\text{т}. \quad (3.34)$$

Значение коэффициента $k_{\text{ст}}$ принимается по табл. 5.

Т а б л и ц а 5

Значения коэффициента, учитывающего метановыделение из старых выработанных пространств

Условия, в которых находятся вентиляционные выработки за пределами эксплуатационных участков	$k_{\text{ст}}$
Вентиляционная выработка проведена по одиночному пласту и примыкает к выработанному пространству ранее отработанных этажей или она является квершлагом, пересекающим ранее отработанные этажи	0,10
Вентиляционная выработка проведена по пласту, имеющему сближенные пласты, и примыкает к выработанному пространству ранее отработанных этажей	0,15

Ожидаемая относительная метанообильность шахты определяется по формуле (3.46).

3.2. ГОРНОСТАТИСТИЧЕСКИЙ МЕТОД ПРОГНОЗА

3.2.1. ПРИНЦИП И ОБЛАСТЬ ПРИМЕНЕНИЯ

Горностатистический метод прогноза применяется в исключительных случаях, когда отсутствуют какие-либо данные по метанообильности угольных пластов.

Горностатистический метод основан на изучении относительной метанообильности горных выработок выемочных участков по мере развития горных работ как по простиранию, так и по падению угольных пластов в пределах одной или нескольких смежных шахт, на анализе природных и горнотехнических условий, предопределяющих эти изменения, и установлении зависимостей между углублением горных работ и изменением метанообильности выработок. Он применим для определения метанообильности горных выработок: новых горизонтов углубляемых действующих шахт; участков, прирезаемых к шахтным полям по простиранию пластов; верхних горизонтов шахт, закладываемых ниже полей действующих шахт; новых шахт, проектируемых рядом с полями действующих шахт или между ними, если горнотехнические (порядок отработки пластов, система разработки, способ управления кровлей и т. д.) и геологические (мощность и угол падения разрабатываемых пластов, число, мощность сближенных пластов и т. д.) условия в пределах действующих и проектируемых шахт идентичны.

По падению пласта прогноз дается на глубину до 100—200 м по вертикали, но не более 600 м по падению пласта от отработанного нижнего этажа (яруса), для которого установлена фактическая относительная метанообильность. Нижний предел принимается при ступени метанообильности до 10 м³/т, а верхний — выше 10 м³/т.

По простиранию пласта размер проектируемого участка, примыкающего к отработанной части шахтного поля действующей шахты, не должен превышать длины одного шахтного поля.

3.2.2. СПОСОБ РАСЧЕТА И ПОЛУЧЕНИЯ ИСХОДНЫХ ДАННЫХ

Предполагаемая метанообильность горных выработок на глубине H определяется по формуле

$$q = \frac{H - H_0}{H_m} + 2 \text{ м}^3/\text{т}. \quad (3.35)$$

Величины H_0 и H_m для каждого конкретного случая определяются по метанообильности выработок не менее двух отработанных горизонтов шахты ниже зоны метанового выветривания:

$$H_m = \frac{H_2 - H_1}{q_2 - q_1} \text{ м}^3/\text{т}, \quad (3.36)$$

где H_1, H_2 — расстояние по вертикали от поверхности земли соответственно до выше- и нижележащего горизонта шахты в зоне метановых газов, м;

q_1, q_2 — фактическая средняя относительная метанообильность горных выработок соответственно на глубинах H_1 и H_2 , м³/т.

При наличии нескольких отработанных горизонтов, для которых известна относительная газообильность выработок, величина H_m определяется по двум нижним.

При известном значении H_m , моноклиналности залегания, отсутствии геологических нарушений и экстраполяции вниз не более 200 м глубина зоны метанового выветривания определяется по формуле

$$H_0 = H_1 - H_m(q_1 - 2) \text{ м.} \quad (3.37)$$

Если отсутствуют данные об относительной метанообильности выработок верхних горизонтов, величина зоны метанового выветривания устанавливается по данным геологоразведочных работ.

В качестве исходных данных для определения величин q_1 и q_2 принимаются результаты плановых замеров, проводимых участками ВТБ шахт, и результаты специально проводимых газовых съемок, а также сведения о фактической добыче выемочных участков (полей).

3.2.3. СПОСОБ ОБРАБОТКИ ИСХОДНЫХ ДАННЫХ

Расчет относительной среднемесячной метанообильности горных выработок выемочного участка на данной глубине производится по результатам замеров на исходящей вентиляционной струе участка следующим образом.

Средняя концентрация метана в исходящей струе воздуха в данном месяце

$$c_m = \frac{\sum c_{и}}{n_{\text{зам}}} \%, \quad (3.38)$$

где $n_{\text{зам}}$ — число замеров в месяц.

Средний расход воздуха в данном месяце

$$Q_{\text{ср. мес}} = \frac{\sum Q_{\text{ср}i}}{n_{\text{зам}}} \text{ м}^3/\text{мин}, \quad (3.39)$$

где $Q_{\text{ср}i}$ — расход воздуха при каждом замере, м³/мин.

Среднесуточная абсолютная метанообильность в данном месяце

$$I_{\text{ср. сут}} = 14,4 Q_{\text{ср. мес}} c_m \text{ м}^3/\text{сут.} \quad (3.40)$$

Среднесуточная добыча в данном месяце

$$A_{\text{ср}} = \frac{A_{\text{мес}}}{n_{\text{дн}}} \text{ т/сут.} \quad (3.41)$$

Средняя относительная метанообильность в данном месяце

$$q_{\text{ср}} = \frac{I_{\text{ср. сут}}}{A_{\text{ср}}} \text{ м}^3/\text{т}. \quad (3.42)$$

Полученная таким образом средняя относительная метанообильность выемочного участка наносится на план горных работ в центре отработанной за месяц площади.

Относительная метанообильность выработок выемочного участка рассчитывается как средневзвешенная по добыче величина из частных значений метанообильности выработок, определенных в каждом месяце, исключая метанообильность участка (выработок выемочного поля) в начальный период его работы (до первой посадки основной кровли). Кроме того, следует исключать полученные значения относительной метанообильности выработок при ненормальной (низкой) добыче и при отработке пласта в зонах геологических нарушений, если в этих зонах метанообильность выработок резко меняется. Таким образом,

$$q_{\text{уч}} = \frac{\sum q_{\text{ср}} A_{\text{ср}}}{\sum A_{\text{ср}}}. \quad (3.43)$$

По полученным для разных глубин разработки величинам средневзвешенной относительной метанообильности выработок вычисляется ступень их метанообильности.

Для прогноза метанообильности выработок проектируемых шахтных полей, прилегающих к разрабатываемому полю, и анализа изменения ее по простиранию и падению пласта, исходя из фактических значений относительной метанообильности и рассчитанной ступени метанообильности, на планах горных работ строятся изометы, т. е. линии равной метанообильности выработок выемочных полей.

В случае заметных колебаний в метанообильности выработок в пределах этажа поле шахты разбивается на пояса по простиранию пласта. Условные границы пояса проводятся так, чтобы в его пределах метанообильность колебалась не более чем на 30% от средней величины, и дается прогноз для каждого пояса. В частности, для условий Кузбасса разбивка на пояса рекомендуется: при сложном строении шахтного поля — по крыльям тектонических структур, в других случаях — либо по крыльям шахтного поля и основным квершлагам, либо по разведочным линиям, но с учетом более или менее однородного геологического строения угленосной толщи; во всех случаях разбивка на пояса должна производиться в увязке с календарным планом горных работ.

Предполагаемая метанообильность выработок выемочного участка на глубине H рассчитывается по формуле

$$q_H = \frac{H - H_2}{H_M} + q_2 \text{ м}^3/\text{т}. \quad (3.44)$$

Относительная метанообильность выработок шахтопласта

$$q_{\text{шп}} = \frac{q}{1 - k_{\text{п. об}} - k_{\text{ст}}}. \quad (3.45)$$

Величины $k_{\text{ст}}$ и $k_{\text{п. об}}$ определяются по данным плановых газовых съемок по последнему отработанному этажу.

Ожидаемая относительная метанообильность шахты

$$q_{\text{ш}} = \frac{\sum_{i=1}^n q_{\text{шп}i} A_{\text{шп}i}}{\sum_{i=1}^n A_{\text{шп}i}}. \quad (3.46)$$

4. СХЕМЫ И СПОСОБЫ ПРОВЕТРИВАНИЯ ШАХТ

4.1. СХЕМЫ ПРОВЕТРИВАНИЯ ВЫЕМОЧНЫХ УЧАСТКОВ

4.1.1. ОСНОВНЫЕ ТРЕБОВАНИЯ К СХЕМАМ ПРОВЕТРИВАНИЯ

Схема проветривания выемочного участка должна исключать возможность образования повышенных концентраций метана на сопряжении лавы с вентиляционной выработкой и обеспечивать: наиболее полное обособленное разбавление всех источников газовыделения;

полное использование свежей струи, проходящей по рабочему пространству лавы, только для разбавления метана, выделяющегося из забоя пласта и отбитого угля в пределах этого пространства. Весь остальной газ, выделяющийся в пределах участка (из выработанного пространства, из отбитого угля за пределами рабочего пространства лавы и подготовительных выработок), должен разбавляться обособленными струями воздуха, минуя лаву;

надежность проветривания как при нормальном, так и аварийном режимах;

максимально благоприятные санитарно-гигиенические условия в очистном забое за счет направления свежей струи по выработкам без местных источников нагревания и вредностей;

возможность ведения работ по эффективной дегазации разрабатываемого пласта и сближенных пластов;

наличие двух свежих струй при разработке выбросоопасных пластов;

благоприятные условия для спасения людей и ликвидации аварий;

возможность маневрирования вентиляционными струями;

эффективную разработку пластов, склонных к самовозгоранию;

максимальную нагрузку на лаву по газовому фактору и минимальную себестоимость угля по элементу «вентиляция».

4.1.2. ОБЛАСТЬ ПРИМЕНЕНИЯ ОСНОВНЫХ СХЕМ

В качестве основной схемы проветривания выемочного участка на неглубоких шахтах, не опасных по метану, следует принимать возвратноточную с выдачей исходящей струи по выработке, расположенной в массиве угля (в дальнейшем просто — на массив угля), как обеспечивающую минимальные утечки воздуха через

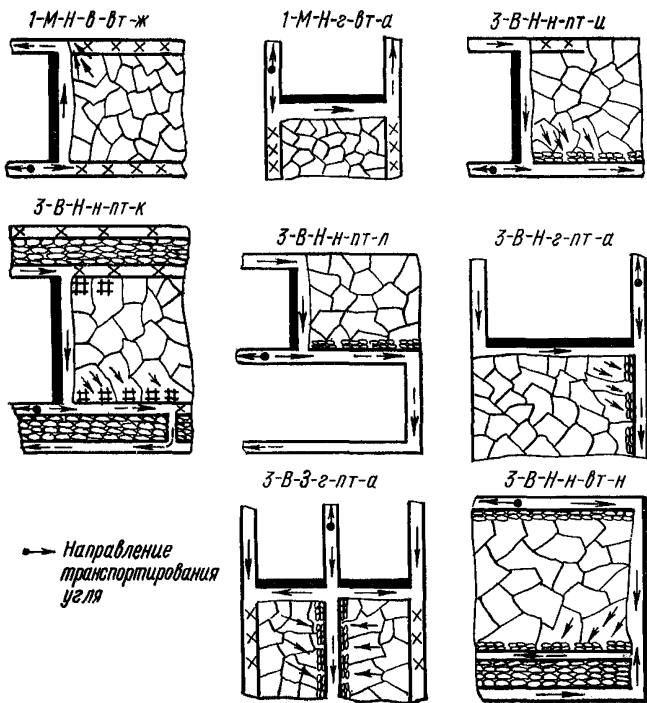


Рис. 6. Схемы проветривания выемочных участков

выработанное пространство и эффективное проветривание рабочего пространства лавы (схемы 1-М-Н-в-вт-ж, 1-М-Н-г-вт-а на рис. 6 и другие — см. приложение 2).

При отработке газоносных пластов эта схема допускается при условии, если исключается образование местных концентраций метана на сопряжении лавы с вентиляционным штреком выше норм, установленных ПБ, т. е. когда

$$k_6 = \frac{0,14A_{очв. п}}{Q_{очк. ут. в}} < 1. \quad (4.1)$$

Проветривание выемочных участков должно производиться воздухом, подаваемым только за счет общешахтной депрессии.

При отработке газоносных и негазоносных пластов на глубоких горизонтах следует принимать отвечающие всем

основным требованиям схемы проветривания выемочных участков с полностью обособленным разбавлением вредностей по источникам их поступления в рудничную атмосферу. Применение таких схем позволяет:

увеличить нагрузку на лаву по газовому фактору в 2—10 раз. Расчет нагрузки производится только по газоносности разрабатываемого пласта и остаточной газоносности x_0 на выходе из лавы. При этом обособленное разбавление метана из отбитого угля за пределами лавы в большинстве случаев близко по эффективности дегазации пласта скважинами;

достичь высокой эффективности дегазации сближенных пластов скважинами. Наличие дополнительной выработки повышает срок действия скважин, и поэтому даже при обратном порядке отработки эффективность дегазации не ниже, чем при прямом, при прочих равных условиях;

наиболее эффективно вести работы по дегазации разрабатываемого пласта. Выделяющийся при бурении газ разбавляется обособленной струей, минуя лаву;

снизить запыленность рудничного воздуха, поступающего в лаву, за счет движения его по выработкам, не имеющим источников загрязнения;

уменьшить нагревание свежей струи за счет устранения на пути ее движения к забоям таких местных источников тепла, как конвейеры, отбитый уголь, энергопоезда, машины и различные механизмы, а в основных вариантах схем — также за счет подачи свежей струи в лаву по верхнему штреку, боковые породы которого охлаждены, осушены и имеют более низкую температуру;

повысить безопасность работ, особенно во время аварии, благодаря наличию двух выходов из лавы непосредственно на свежую струю;

решать ряд вопросов более эффективной и безопасной разработки выбросоопасных пластов. Такие схемы проветривания позволяют применять региональные меры (бурение длинных скважин параллельно забою) предупреждения внезапных выбросов угля и газа.

В качестве типовых, пригодных для абсолютного большинства шахтопластов, вынимаемых сразу на полную мощность, следует принимать варианты схем проветривания: 3-В-Н-н-пт-и, 3-В-Н-н-пт-к, 3-В-Н-н-пт-л, 3-В-Н-г-пт-а, 3-В-Н-г-пт-е (рис. 6, 7) как наиболее универсальные и рациональные из схем с полностью обособленным разбавлением и удалением вредностей по источникам поступления в рудничную атмосферу.

Дополнительные затраты на осуществление таких схем в большинстве случаев окупаются повышением безопасности работ или увеличением нагрузки на лаву на 1—10%.

Чтобы обеспечить рассредоточенный вынос метана из выработанного пространства в выемочный штрек в варианте 3-В-Н-н-пт-к, штрек поддерживается кострами или кусто-кострами на протяжении не менее 40—70 м. При бурении дегазационных скважин

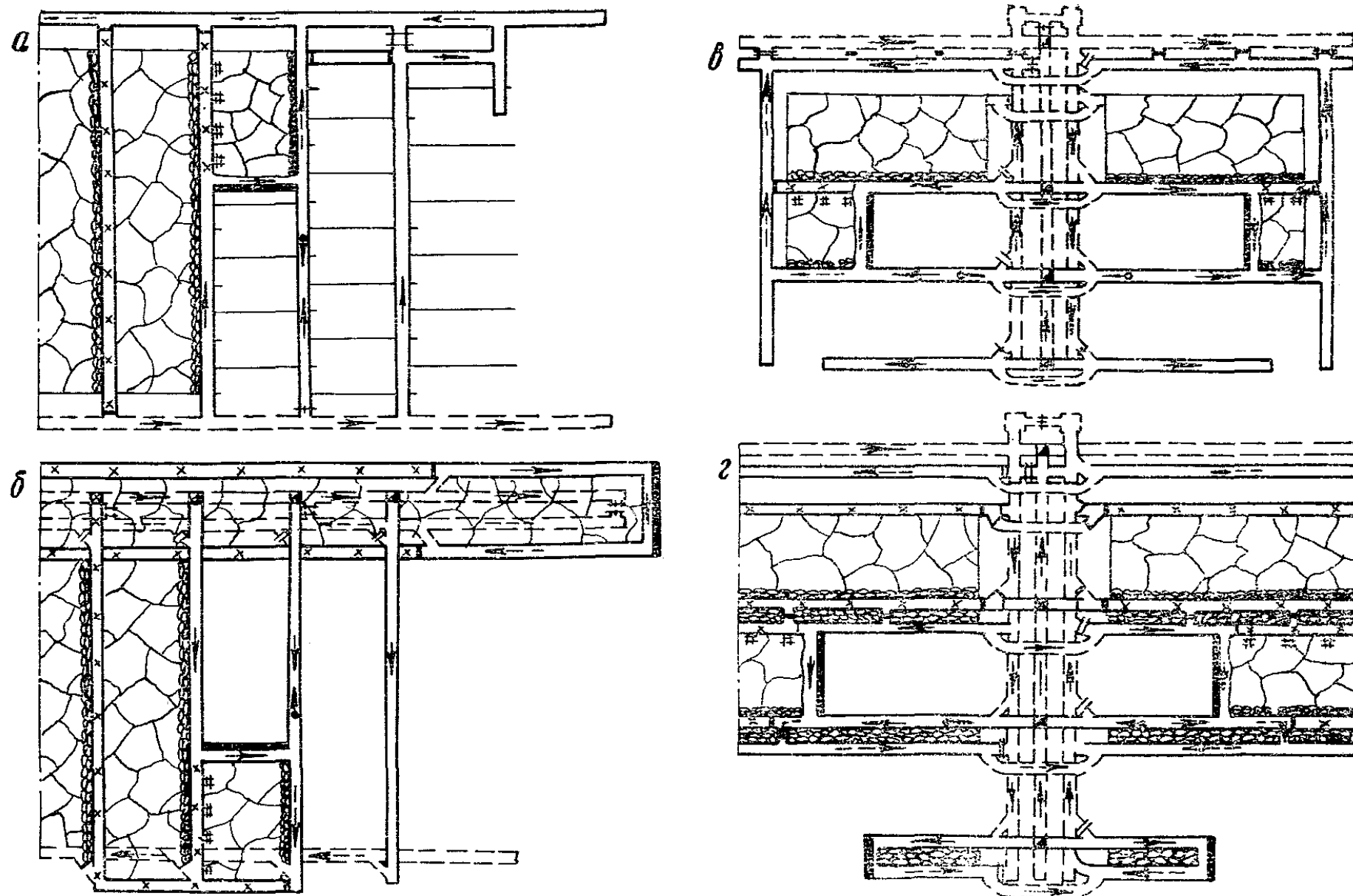


Рис. 7. Типовые схемы проветривания вентиляционных участков:
a — при проветривании выемочного участка по схеме 3-В-Н-г-пт-с; *б* — то же, при схеме 3-В-Н-г-пт-а; *в* — при схеме 3-В-Н-н-пт-и; *г* — при схеме 3-В-Н-н-пт-к

из вентиляционного штрека при данном варианте достигается максимальная эффективность дегазации сближенных пластов.

Варианты схем 3-В-Н-н-пт-к и 3-В-Н-н-пт-л целесообразно применять в тех случаях, когда необходимая нагрузка на панель обеспечивается при отработке не более одного яруса в крыле панели, т. е. при одновременной работе не более двух лав в панели.

В схемах с повторным использованием выработок (3-В-Н-варианты а, е, и, л) решаются дополнительно еще две задачи: снижения потерь угля в целиках и сокращения удельного объема проведения подготовительных выработок, а следовательно, уменьшения затрат и снижения числа аварий. Область применения типовых схем: газовые шахты, независимо от величины газовыделения и газового баланса участка, и негазовые глубокие шахты.

При отработке пласта спаренными лавами на газовых шахтах целесообразно использовать схемы с выдачей исходящей струи по средней выработке, поддерживаемой в выработанном пространстве (см., например, на рис. 6 схему 3-В-3-г-пт-а), если в данных условиях они обеспечивают более высокие технико-экономические показатели, чем типовые схемы. Схемы с выдачей исходящей струи по бортовым ходкам из-за трудности управления газоздушными потоками следует принимать только в исключительных случаях: при незначительном газовыделении ($q_{в.п} < 4 \text{ м}^3/\text{мин}$) и нагрузках на лаву до 500 т/сут, при соответствующем технико-экономическом обосновании.

При разработке угольных пластов в сложных горно-геологических условиях, например при неустойчивых боковых породах, когда требуется полевая подготовка или возможна отработка только сплошной системой, рекомендуются показанные на рис. 8 типовые варианты схем проветривания с полностью обособленным разбавлением вредностей по источникам поступления в рудничную атмосферу. Для получения максимальной нагрузки в схеме 3-В-Н-н-вт-н (см. рис. 6) среднюю выработку для выдачи исходящей струи при $q_{в.п} > 70\%$ от $q_{уч}$ следует располагать в нижней части, при $q_{в.п} < 30\%$ — посередине, в остальных случаях — между этими положениями.

Схемы 2-го типа, по сравнению с 1-м и 3-м, занимают промежуточное положение по всем показателям (приросту нагрузки на лаву и производительности труда, экономической эффективности и степени повышения безопасности работ и др.). Причем отдельные варианты схем 2-го типа близки к схемам 1-го типа, другие — к 3-му. Принимать схемы 2-го типа следует только в тех случаях, когда по каким-либо причинам невозможно или затруднительно использовать типовые варианты.

Схемы проветривания с выдачей исходящей струи на массив угля допускается применять только в тех случаях, когда невозможно использовать варианты схем 3-го типа, т. е. с выдачей исходящей струи на выработанное пространство. При этом в проектах отработки лав должны предусматриваться, по согласованию

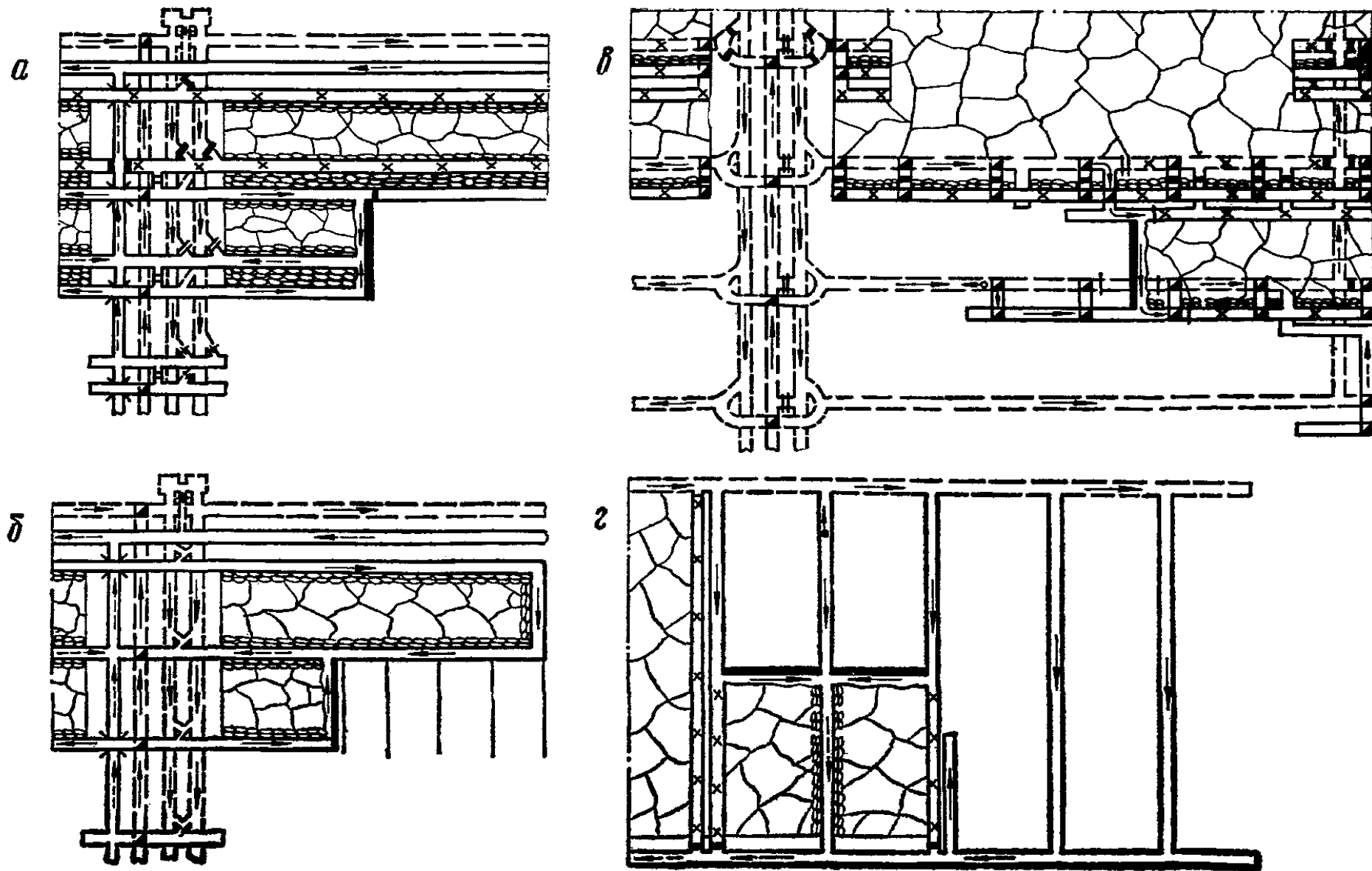


Рис. 8. Типовые схемы проветривания вентиляционных участков при разработке пластов в сложных горно-геологических условиях:

a — при проветривании выемочного участка по схеме 3-В-Н-н-вт-н; *б* — то же, по схеме 2-В-Н-в-вт-п; *в* — при схеме 3-В-Н-н-п-т; *г* — при схеме 3-В-3-г-п-а

с ДонУГИ, специальные меры по управлению газовыделением.

На выбросоопасных пластах необходимо использовать только схемы проветривания с полным обособленным разбавлением вредностей по источникам их поступления в рудничную атмосферу.

Чем большую нагрузку на очистной забой сможет обеспечить применение схемы 2-го или 3-го типа, тем она будет экономически более выгодной по сравнению со схемой 1-го типа.

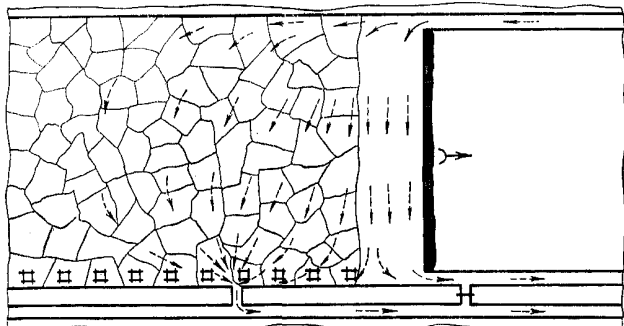


Рис. 9. Схема управления газовыделением с помощью дренажного штрека

При разработке пластов средней мощности и мощных предотвратить образование местных скоплений метана на сопряжении лавы с вентиляционным штреком можно применением схемы управления газовыделением с помощью дренажного штрека (рис. 9).

Предельное количество газа $I_{пр}$, которое может быть разбавлено в дренажном штреке до допустимой концентрации, определяется в соответствии с табл. 6.

Область применения этой схемы определяется условием

$$I_{в.п} k_n + 0,3 I_{оч} \leq I_{пр} \text{ м}^3/\text{мин}. \quad (4.2)$$

Таблица 6

Предельное количество газа, которое может быть разбавлено в дренажном штреке при различном расходе воздуха на участке

$Q_{уч}$, м ³ /мин	Предельная газообильность дренажного штрека $I_{пр}$ (м ³ /мин) при $I_{оч}$, м ³ /мин					
	1	2	3	4	5	6
720	2,0	1,8	1,5	1,3	1,1	0,8
960	2,8	2,5	2,3	2,1	1,8	1,6
1200	3,5	3,3	3,1	2,8	2,6	2,3
1440	4,3	4,1	3,9	3,6	3,3	3,1
1680	5,1	4,8	4,6	4,4	4,1	3,9
1920	5,8	5,6	5,4	5,1	4,9	4,6
2160	6,6	6,4	6,1	5,9	5,6	5,4

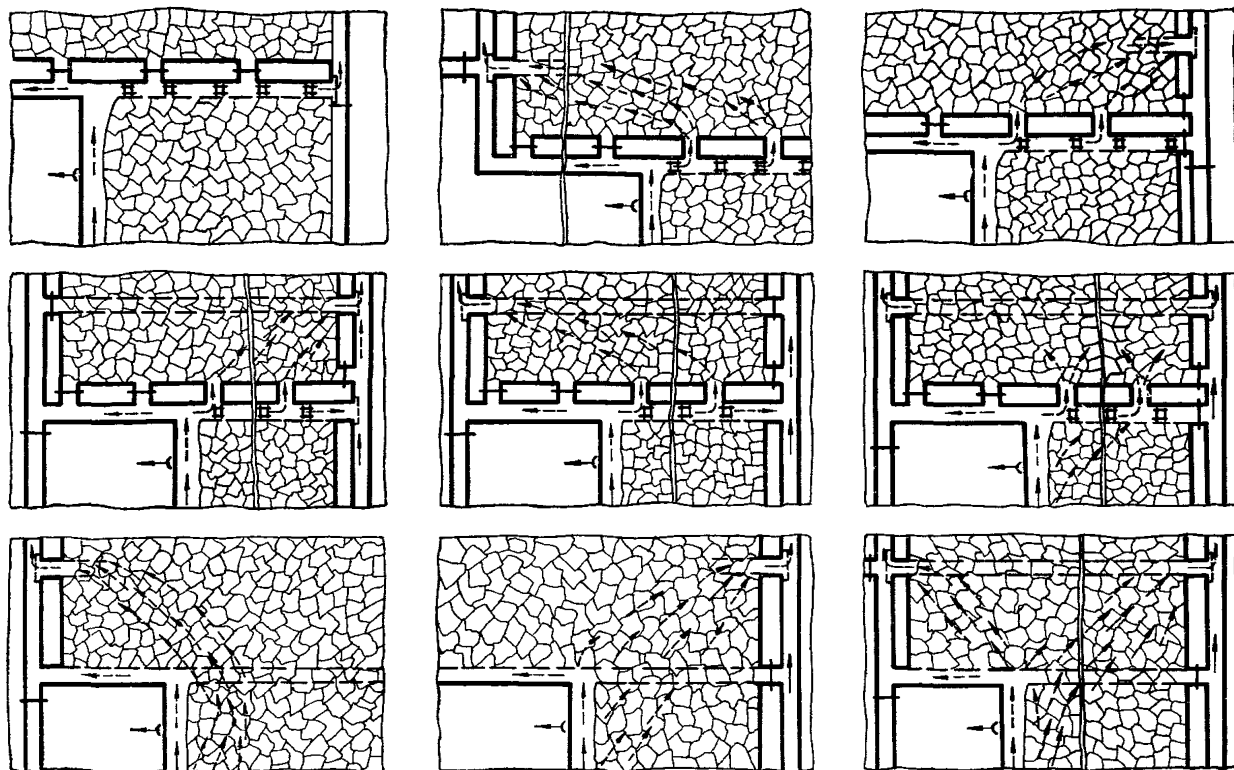


Рис. 10. Схемы управления метановыделением через выработанное пространство при разработке пластов средней мощности и мощных

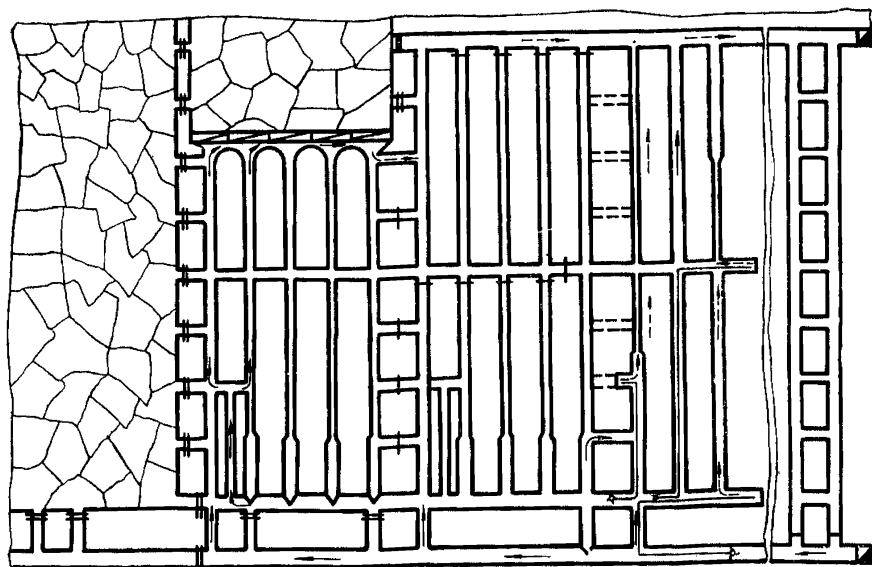


Рис. 11. Схема проветривания участка при щитовой системе разработки

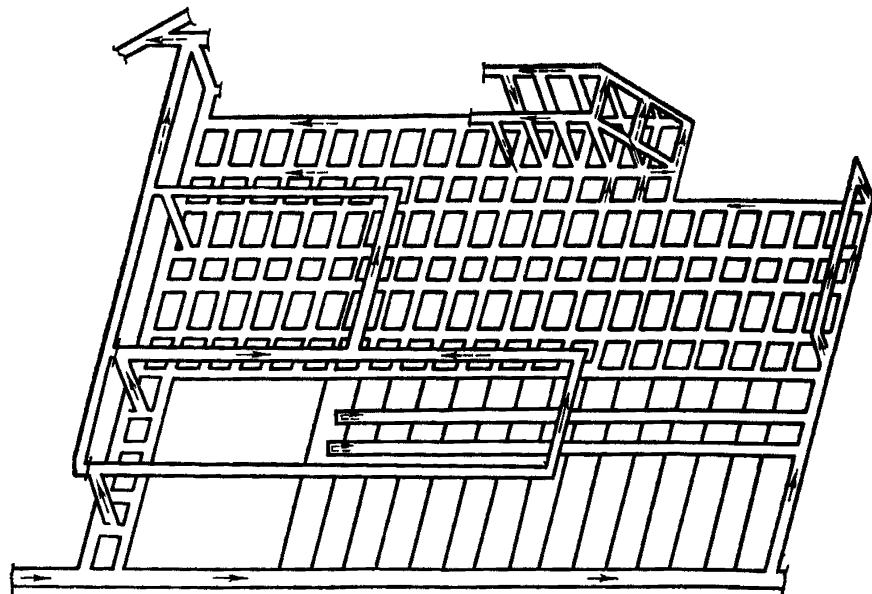


Рис. 12. Схема проветривания участка при комбинированной системе разработки с гибким перекрытием (ЖГП) в варианте выемки нижнего слоя подэтажами по простиранию

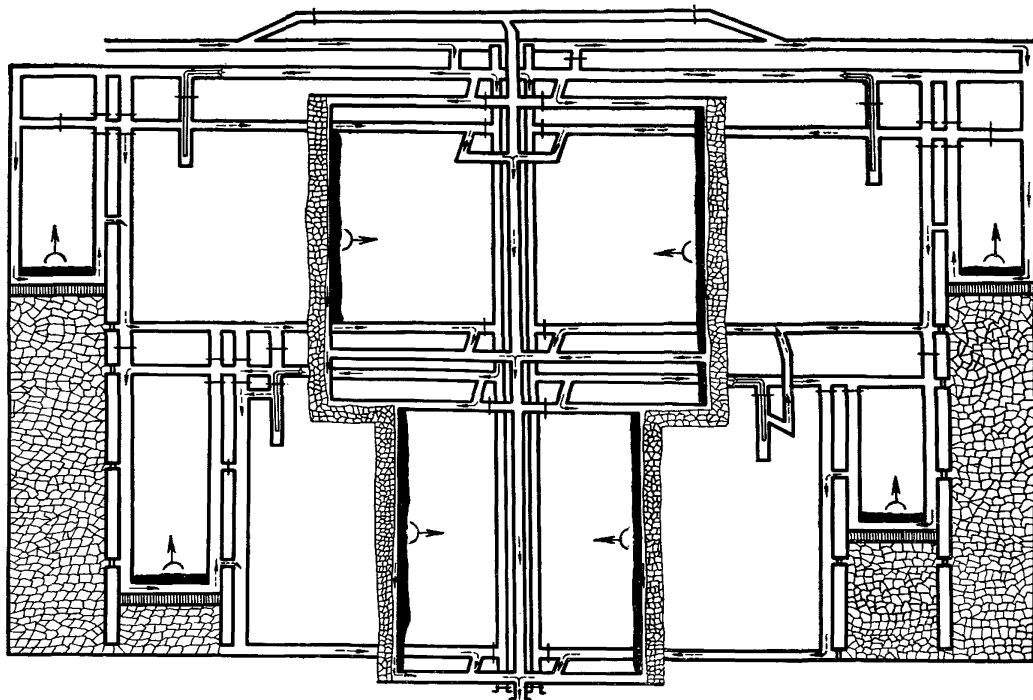


Рис. 13. Схема проветривания участка при комбинированной системе разработки с применением комплекса КТУ

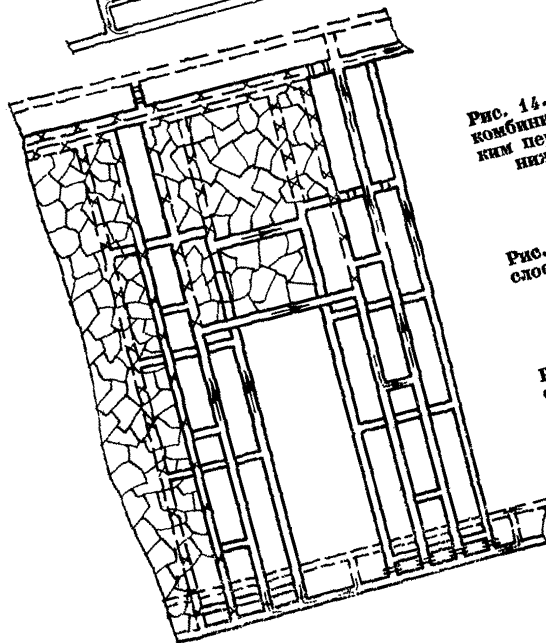
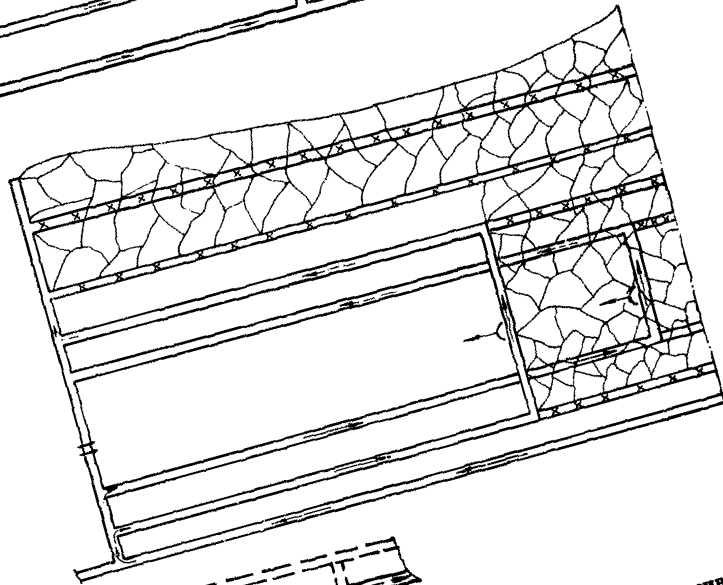
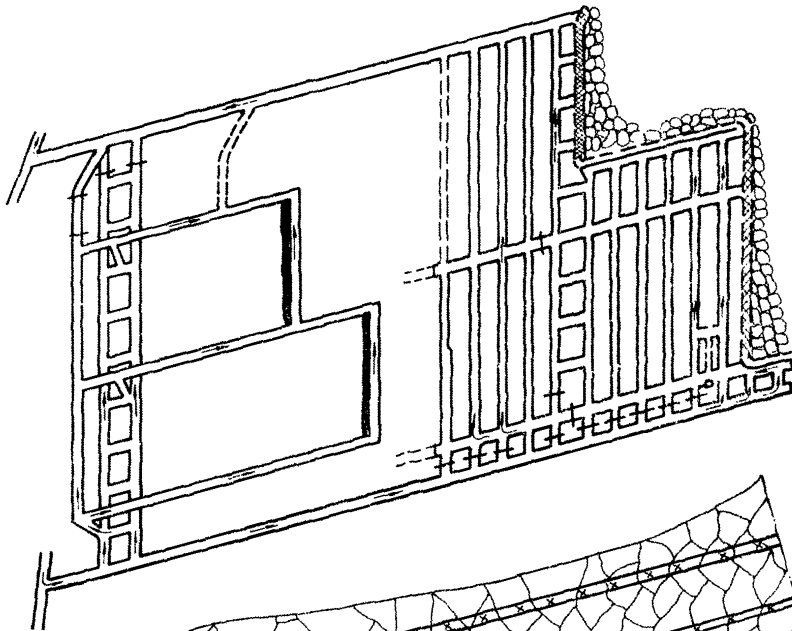


Рис. 14. Схема проветривания участка при комбинированной системе разработки с гибким перекрытием (КГП) в варианте выемки нижнего слоя столбами по падению

Рис. 15. Схема проветривания участка при слоевой системе разработки и выемке слоев по простиранию

Рис. 16. Схема проветривания участка при слоевой системе разработки и выемке слоев по падению

При разработке пластов средней мощности и мощных, не склонных к самовозгоранию, предотвращение местных скоплений метана на сопряжениях лав с вентиляционными штреками

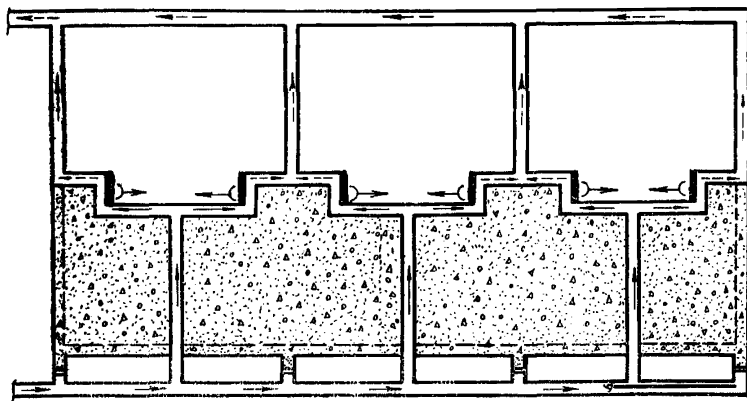


Рис. 17. Схема проветривания участка при системе разработки с закладкой выработанного пространства

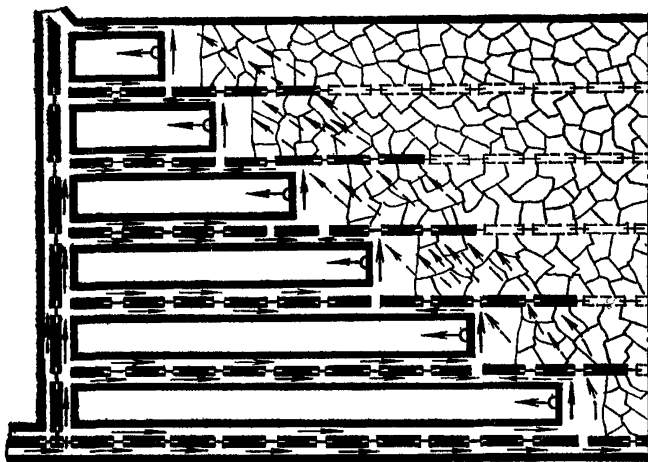


Рис. 18. Схема проветривания участка на мощном крутом пласте, обрабатываемом системой длинных столбов по простиранию

достигается применением схем проветривания, приведенных на рис. 10.

При других системах разработки мощных пластов схемы проветривания определяются схемами подготовки и отработки выемочных полей. Основные варианты схем проветривания представлены на рис. 11—18.

4.2. ВЫБОР СХЕМЫ И СПОСОБА ПРОВЕТРИВАНИЯ ШАХТЫ

При проектировании схем проветривания шахт в целом необходимо обеспечить:

надежный и устойчивый режим проветривания на весь период эксплуатации шахты путем исключения диагоналей с неустойчивым движением воздуха;

максимальное исключение вентиляционных сооружений в целях снижения утечек воздуха, повышения надежности вентиляции как при нормальных, так и при аварийных режимах проветривания;

обособленное проветривание струями свежего воздуха всех выработок на газообильных и глубоких шахтах, по которым производится транспортирование отбитого угля от забоев до ствола;

надежное проветривание магистральных штреков при секционных схемах проветривания.

Схема проветривания шахты может быть единой или секционной, когда все шахтное поле по простиранию и падению разделяется на отдельные обособленно проветриваемые части — секции. Секционную схему применяют для снижения затрат на проведение и поддержание горных выработок в условиях весьма газообильных шахт. Экономическая целесообразность ее применения в каждом конкретном случае определяется технико-экономическим анализом. Однако в некоторых случаях можно обойтись без трудоемкого анализа.

Ниже приводится методика, с помощью которой относительно просто можно определить ту величину крыла шахтного поля, при превышении которой заведомо экономически выгодной является секционная схема.

Исходными данными для определения минимальной длины крыла шахты l , при которой следует переходить на секционную схему проветривания, являются:

расход воздуха, подаваемого в крыло шахты, $Q_{кр}$, м³/с;

допустимая величина общешахтной депрессии $h_{доп}$, мм вод. ст.;

депрессия шахты $h_{ц}$ при единой схеме проветривания и сечениях выработок, принятых по условиям транспорта и Правилам безопасности;

депрессия откаточного и вентиляционного магистральных штреков $h_{штр}$ (единая схема) при сечениях штреков, принятых по условиям транспорта и Правилам безопасности (допустимую скорость движения воздуха по штреку принимать равной 7 м/с);

средняя глубина стволов H , м;

вид крепи магистральных штреков.

Величина l определяется по рис. 19, где

$$h = h_{доп} + h_{штр} - h_{ц}. \quad (4.3)$$

При $h \leq 0$, а также при $Q_{кр} > 150 \text{ м}^3/\text{с}$ секционную схему следует принимать во всех случаях при $l \geq 2 \text{ км}$.

Пример. Определить, при какой длине крыла шахты следует переходить на секционную схему проветривания при следующих условиях: $h_{\text{доп}} = 450 \text{ мм вод. ст.}$; $h_{\text{ц}} = 600 \text{ мм вод. ст.}$; $h_{\text{штр}} = 200 \text{ мм вод. ст.}$; $Q_{кр} = 70 \text{ м}^3/\text{с}$. Средняя глубина стволов 800 м, магистральные штреки закреплены металлическими арками из спецпрофиля.

Решение

$$h = 450 + 200 - 600 = 50 \text{ мм вод. ст.}$$

Для заданных условий на рис. 19 находим, что точке пересечения ординаты $h = 50$ и кривой $Q_{кр} = 70$ соответствует абсцисса $l = 3,5 \text{ км}$. Следовательно, секционная схема выгодна при $l \geq 3,5 \text{ км}$.

Проветривание магистральных откаточных штреков может осуществляться путем:

1) подачи свежего воздуха по воздухоподающему секционному стволу и выдачи по главному скиповому стволу;

2) подачи свежего воздуха по главному клетевому стволу с выпуском его в общую свежую струю, поступающую для проветривания очистных и подготовительных забоев, и выдачей по вентиляционному секционному стволу;

3) подачи свежего воздуха по главному клетевому стволу с выпуском непосредственно в исходящую струю секции (панели) и выдачей по вентиляционному секционному стволу.

Выбор варианта производится в зависимости от длины магистральных откаточ-

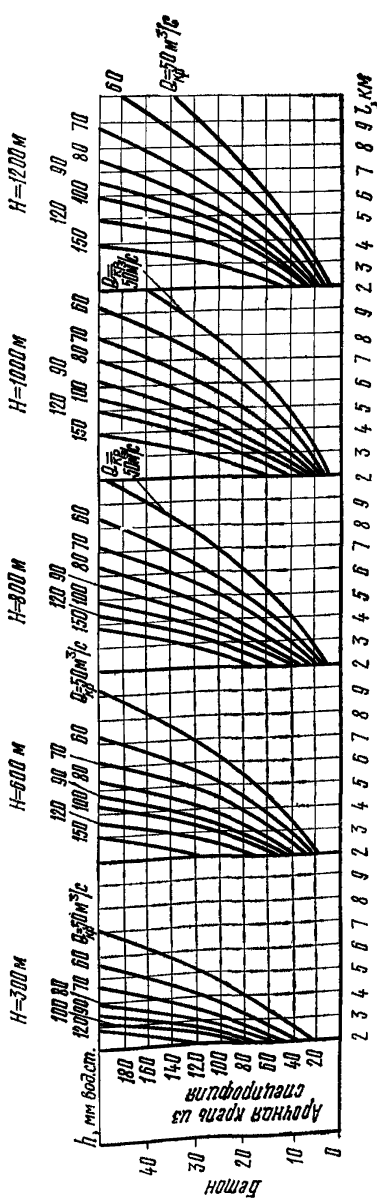


Рис. 19. Помогательная диаграмма для определения минимального размера крыла шахты, при котором экономически целесообразна секционная схема проветривания

ных штреков, потребного расхода воздуха для их проветривания Q_m , схемы кондиционирования воздуха, глубины работ и других факторов и в каждом конкретном случае решается путем технико-экономического расчета.

Второй вариант может найти применение в отдельных случаях, когда депрессия шахты получается ниже предельно допустимой и по наклонным выработкам можно пропустить воздух в количестве Q_m без необходимости увеличения или без существенного увеличения их сечения.

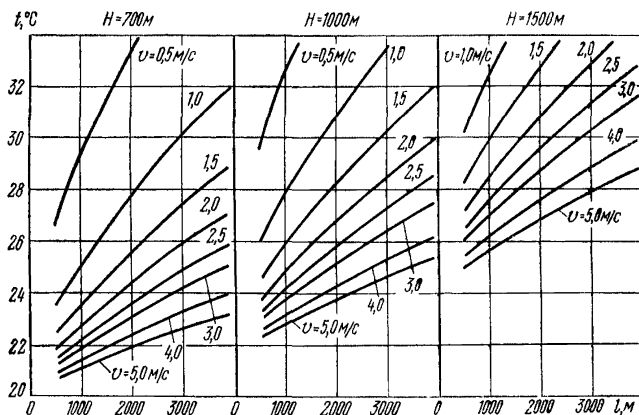


Рис. 20. Определение минимальной скорости движения воздуха в магистральных откаточных штреках по тепловому фактору

Третий вариант целесообразно применять, как правило, при охлаждении воздуха в околоствольном дворе воздухоподающего секционного ствола и значительном расходе воздуха Q_m .

Для глубин примерно до 1000 м при использовании схем местного охлаждения воздуха на участках наиболее рационален первый вариант. Подача по магистральным выработкам соответствующего количества воздуха позволяет избежать применения холодильных машин. Кроме того, этот вариант обеспечивает существенное снижение общешахтной депрессии по сравнению со вторым вариантом. Однако первый вариант имеет один недостаток — необходимость герметизации надшахтного здания.

Для выбора варианта в первую очередь рассчитывается расход воздуха для проветривания магистральных штреков. На глубоких горизонтах (при температуре пород выше 26°C) он определяется тепловым фактором. Для предварительной ориентировочной оценки расход воздуха можно определить с помощью графиков (рис. 20).

Необходимая по тепловому фактору скорость воздуха находится на пересечении прямых, соответствующих ординате 26°C

и абсциссе — длине магистральных штреков. Так, например, на глубине 700 м при длине выработок 3500 м воздух необходимо подавать со скоростью минимум 2,25 м/с. Для принятого варианта в дальнейшем производится детальный расчет расхода воздуха, необходимого для проветривания магистральных штреков.

Наиболее полно всем требованиям, предъявляемым к схемам проветривания современных угольных шахт, отвечают схемы с полным обособленным разбавлением вредных газов от источникам их поступления в рудничную атмосферу в пределах всей вентиляционной сети. В качестве типовой рекомендуется схема, представленная на рис. 21. Проветривание магистральных штреков производится обособленными струями свежего воздуха. Число вентиляционных стволов и, следовательно, вентиляторов главного проветривания определяется технико-экономическим расчетом.

В зависимости от направления движения воздуха схема проветривания может быть центральной, фланговой и комбинированной.

Наиболее рациональна фланговая схема проветривания. Она должна быть основной для абсолютного большинства угольных шахт, особенно при больших размерах шахтных полей по простиранию и при разработке весьма газоносных, а также склонных к самовозгоранию пластов.

Центральная схема рекомендуется при небольшой длине шахтного поля (примерно до 2 км) и невысокой газообильности шахты (до III категории), а также при небольшой производственной мощности шахты (примерно до 2000 т/сут).

В каждом конкретном случае выбор схемы проветривания шахты производится на основе экономического расчета.

В качестве основного способа проветривания при проектировании вентиляции газовых угольных шахт рекомендуется всасывающий.

Нагнетательный способ проветривания можно предусматривать только при незначительной глубине разработки угольных пластов и наличии аэродинамической связи горных выработок и выработанных пространств с поверхностью при фланговых схемах проветривания шахт.

Нагнетательно-всасывающий способ проветривания может предусматриваться при реконструкции угольных шахт с фланговыми схемами проветривания, разрабатывающих мощные пласты угля, склонного к самовозгоранию, и шахт, характеризующихся большим аэродинамическим сопротивлением и разбросанностью горных работ, а также воздухопроницаемыми старыми выработанными пространствами. Использование скиповых стволов для целей вентиляции должно в каждом конкретном случае обосновываться в проекте технико-экономическими расчетами, учитывающими все связанные с этим недостатки. При этом должны быть разработаны специальные мероприятия по герметизации надшахтных

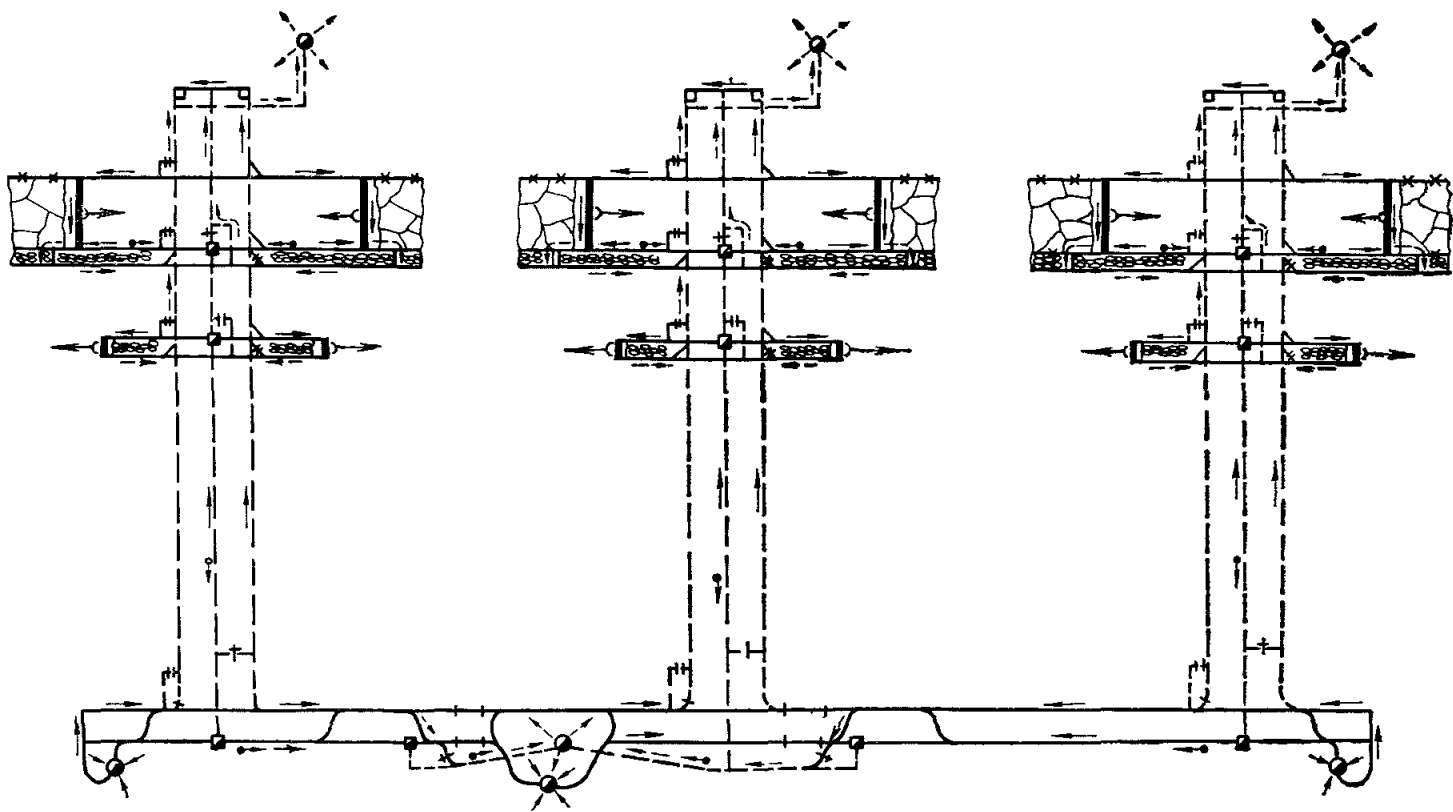


Рис. 21. Типовая схема проветривания шахты с полностью обособленным разбавлением и удалением вредных по источникам их поступления в рудничную атмосферу

зданий, улавливанию пыли в них, устройству водяных завес, механизации очистки каналов от пыли, автоматизации контроля заполнения бункеров углем.

5. ПРОЕКТИРОВАНИЕ ПРОВЕТРИВАНИЯ ПОДГОТОВИТЕЛЬНЫХ ВЫРАБОТОК

5.1. ОБЩИЕ ПОЛОЖЕНИЯ

Проветривание подготовительных выработок при их проведении может осуществляться за счет общешахтной депрессии или с помощью вентиляторов местного проветривания.

На газовых шахтах вентиляторы местного проветривания, работающие последовательно на один воздухопровод, должны устанавливаться каскадом. Рассредоточенное расположение вентиляторов допускается только на негазовых шахтах, при этом между вентиляторами обязательно должен быть проложен жесткий став труб. Все вентиляторы должны быть облокированы, чтобы в случае выключения одного из них автоматически выключались все последующие.

5.2. РАСХОД ВОЗДУХА ДЛЯ ПРОВЕТРИВАНИЯ ОДИНОЧНЫХ ПОДГОТОВИТЕЛЬНЫХ ВЫРАБОТОК

Расход воздуха определяется по газовыделению, расходу ВВ, числу работающих людей, минимальной скорости движения воздуха и тепловому фактору.

5.2.1. ПО ГАЗОВЫДЕЛЕНИЮ

Общий расход воздуха для проветривания подготовительной выработки Q_n определяется как сумма расходов воздуха для проветривания призабойной части выработки $Q_{з.п}$ и для разбавления газа, выделяющегося из стенок выработки по всей ее длине, Q_c , т. е.

$$Q_n = Q_{з.п} + Q_c \text{ м}^3/\text{мин.} \quad (5.1)$$

Расход воздуха в забое выработки при выемке угля проходческими комбайнами, отбойными молотками и выбуриванием

$$Q_{з.п} = \frac{100I_n}{c - c_0} \text{ м}^3/\text{мин}, \quad (5.2)$$

где I_n определяется как сумма метановыделений с обнаженной поверхности пласта на призабойном участке длиной 20 м и из отбитого угля (см. раздел 3).

Для выработок, проводимых комбайнами циклического действия, разрушающими забой частями по высоте или ширине выработки,

$$Q_{з. п} = \frac{1,83 \cdot 10^8}{k_T} \sqrt[3]{\frac{G_0^2 j_{п\max}^2 V}{(c - c_0)^2}} \text{ м}^3/\text{мин}, \quad (5.3)$$

где $j_{п\max}$ — максимальная производительность комбайна, т/мин;

$$j_{п\max} = 60 b_0 m_c v_{о. п} \gamma \text{ т/мин}; \quad (5.4)$$

b_0 — максимальная величина захвата исполнительного органа (величина заглубления его в массив забоя выработки), м;

m_c — толщина (мощность) вынимаемого слоя угля при поперечном перемещении коронки, м; принимается равной максимальному диаметру коронки;

$v_{о. п}$ — максимально возможная скорость поперечного перемещения исполнительного органа комбайна в данных горнотехнических условиях, м/с;

V — объем зоны смешения (объем выработки от конца вентиляционных труб до забоя), м³.

Для выработок сечением $S < 10 \text{ м}^2$ $k_T = 1,0$; при $S > 10 \text{ м}^2$ $k_T = 0,8$.

Основные технические данные проходческих комбайнов с исполнительными органами циклического действия приведены в табл. 7.

Расход воздуха в призабойном пространстве тупиковых выработок при взрывном способе выемки угля следует определять по формуле

$$Q_{з. п} = \frac{S l_{з. тр}}{k_T} \left[\frac{7 I_{з. п\max}}{S l_{з. тр} (c - c_0) + 18 I_{з. п\max}} \right]^2 \text{ м}^3/\text{мин}, \quad (5.5)$$

где $l_{з. тр}$ — расстояние от конца вентиляционного трубопровода до забоя выработки; принимается равным 8 м;

$I_{з. п\max}$ — максимальная интенсивность выделения метана в призабойном пространстве после взрывания по углю, м³/мин;

$$I_{з. п\max} = 0,05 \gamma S_{уг} l_{вз} (x - x_0) \text{ м}^3/\text{мин}; \quad (5.6)$$

$l_{вз}$ — подвигание угольного забоя за взрывание, м;

$$x_0 = x_{о. г} \left(\frac{100 - A_3 - W}{100} \right); \quad (5.7)$$

$x_{о. г}$ определяется по графику (рис. 22) в зависимости от выхода летучих веществ V^T и температуры;

A_3 и W определяются по данным технического анализа.

Допустимая концентрация метана с в призабойном пространстве выработки после взрыва по углю принимается: 2% — для пластов, опасных по пыли, и 3% — для пластов, не опасных по пыли.

Расход воздуха для разбавления газа, выделяющегося из стенок выработки по

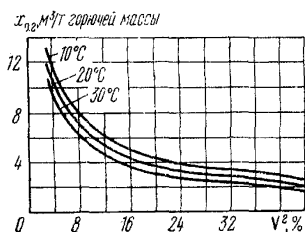


Рис. 22. Зависимость остаточной метаноспособности углей от выхода летучих веществ и температуры боковых пород

всей ее длине, определяется по формуле

$$Q_c = \frac{400G_0 m_{п.з}}{c - c_0} \times \left(\sqrt{\frac{l_{п.з}}{v_{п.з}} + 1} - 1 \right) \text{ м}^3/\text{мин}; \quad (5.8)$$

для условий тонких и средней мощности пластов Донбасса

$$Q_c = \frac{1,1q_{пл} m_{п.з} v_{п.з} (1 - 0,5^T)}{c - c_0} \text{ м}^3/\text{мин},$$

где $v_{п.з}$ — скорость проведения выработки, м/сут;

T — время проветривания выработки с начала ее проведения, мес.

Таблица 7

Показатели	Техническая характеристика проходческих комбайнов				
	Марка комбайна				
	ПК-3м	4ПУ	ПК-9р	4ПП-2	ТОР
Производительность, м/ч	До 4	До 5	До 5,9	До 5	4—14
Форма сечения выработки	До 4	Арсенная, трапецевидная	До 5,9	До 5	Арсенная
Угол наклона выработки, градус	±10	±8	±10	±10	±10
Минимальные размеры выработки, м:					
ширина	3	2,5	3,3	3,5	2,8
высота	1,7	1,7	2,2	2,4	2,75
Диапазон сечений выработки в черне, м²	5,3—12,0	4,0—8,2	7,0—16,0	8,0—18,0	8,0—15,0
Коэффициент крепости разрушаемых пород по М. М. Прогдьяконову	До 4	До 4	До 4	До 6	До 4
Тип ходовой части	До 4	До 4	До 4	До 6	До 8
					Распорно-шагающий

По выделению углекислого газа

$$Q_{з. п} = \frac{100I_{п}}{c - c_0} \text{ м}^3/\text{мин}, \quad (5.9)$$

где $I_{п}$ — максимальное выделение углекислого газа из призабойной части подготовительной выработки; определяется по методике, приведенной в приложении VIII.

5.2.2. ПО РАСХОДУ ВВ

Необходимое количество воздуха по расходу взрывчатых веществ рассчитывается по формуле

$$Q_{з. п} = \frac{2,25S}{T} \sqrt[3]{\frac{BI_{ВВ}l_{п}^2k_{обв}}{Sk_{ут. тр}^2}} \text{ м}^3/\text{мин}, \quad (5.10)$$

где $k_{обв}$ — коэффициент, учитывающий обводненность выработки; принимается в соответствии с табл. 8;

$k_{ут. тр}$ — коэффициент утечек воздуха; для гибкого трубопровода принимается в зависимости от параметра $l_{з. тр}/d_{п}$ (см. ниже); для жесткого трубопровода подсчитывается по формуле (5.16).

Таблица 8

Значения коэффициента обводненности

Характеристика выработок	$k_{обв}$
Стволы сухие (приток до 1 м ³ /ч) и обводненные глубиной не более 200 м. Горизонтальные и наклонные выработки проводятся по сухим породам	0,8
Стволы обводненные (приток до 6 м ³ /ч) глубиной более 200 м. Горизонтальные и наклонные выработки частично проводятся по водоносным породам (влажные выработки)	0,6
Стволы обводненные (приток от 6 до 15 м ³ /ч), капез в виде дождя. Горизонтальные и наклонные выработки на всю длину проводятся по водоносным породам или с применением водяных заслонов (обводненные выработки) . . .	0,3
Стволы обводненные (приток более 15 м ³ /ч), выделение воды в виде ливня	0,15

Газовость ВВ принимается равной 100 л/кг при взрывании по углю и 40 л/кг — по породе; при одновременном взрывании по углю и породе — принимается средневзвешенной.

Для выработок большой протяженности в формулу (5.10) вместо $l_{п}$ подставляется l_{\max} :

$$l_{\max} = 12,5 \frac{BI_{ВВ}k_{т}}{Sk_{ут. тр}^2}.$$

Коэффициент турбулентной диффузии принимается:

$l_{з. тр}/d_{п}$	3,22	3,57	3,93	4,28	4,80	5,40	6,35
$k_{т}$	0,247	0,262	0,276	0,287	0,300	0,335	0,395
$l_{з. тр}/d_{п}$	7,72	9,60	12,10	15,80	21,85	30,80	48,10
$k_{т}$	0,460	0,529	0,600	0,672	0,747	0,810	0,873

Приведенный диаметр трубопровода $d_{п}$ при расположении вентиляционных труб в углу выработки равен $2d_{тр}$, м, а при расположении их у стенки, посередине высоты или ширины выработки — $1,5d_{тр}$, м.

5.2.3. ПО НАИБОЛЬШЕМУ ЧИСЛУ ЛЮДЕЙ

Расход воздуха по наибольшему числу людей, одновременно работающих в подготовительной выработке, рассчитывается по формуле

$$Q_{з. п} = 6n_{ч} \text{ м}^3/\text{мин.} \quad (5.11)$$

5.2.4. ПО МИНИМАЛЬНОЙ СКОРОСТИ ДВИЖЕНИЯ ВОЗДУХА

Расход воздуха по минимальной скорости движения его по всей длине выработки $v_{пmin}$, м/с, рассчитывается по формуле

$$Q_{з. п} = 60v_{пmin} S \text{ м}^3/\text{мин.} \quad (5.12)$$

Величина $v_{пmin}$ принимается в соответствии с ПБ.

5.2.5. ПО ТЕПЛОВОМУ ФАКТОРУ

Расход воздуха по тепловому фактору определяется по формуле

$$Q_{з. п} = 20v_{зmin} S \text{ м}^3/\text{мин.} \quad (5.13)$$

Для подачи в забой принимается наибольший расход воздуха, полученный из расчетов по приведенным выше формулам.

5.2.6. РАСЧЕТ ПРОИЗВОДИТЕЛЬНОСТИ ВЕНТИЛЯТОРА

Производительность вентилятора определяется по формуле

$$Q_{в} \geq k_{ут. тр} Q_{з. п} \text{ м}^3/\text{мин.} \quad (5.14)$$

Должно соблюдаться условие

$$Q_{в} \geq Q_{п}.$$

Расход воздуха у всаса ВМП должен удовлетворять следующим условиям:

для любого отдельно установленного ВМП

$$Q_{вс} \geq 1,43Q_{в} \text{ м}^3/\text{мин.};$$

для любой группы ВМП, работающих на разные трубопроводы и установленных в одном месте,

$$Q_{вс} \geq 1,43 \sum Q_{в} \text{ м}^3/\text{мин.} \quad (5.15)$$

Примечания. 1. ВМП, работающие последовательно на один трубопровод, следует рассматривать как один вентилятор.

2. ВМП считаются установленными в одном месте, если расстояние между ними не превышает 10 м; при расстоянии от данного вентилятора до ближайшего ВМП более 10 м вентилятор считается установленным отдельно.

Коэффициент утечек воздуха $k_{ут. тр}$ для металлических трубопроводов определяется по формуле

$$k_{ут. тр} = \left(\frac{1}{3} k_{ут. ст} d_{тр} \frac{l_{тр}}{l_{эв}} \sqrt{R_{тр}} + 1 \right)^2, \quad (5.16)$$

где $k_{ут. ст}$ — удельный стыковой коэффициент воздухопроницаемости условного трубопровода диаметром 1 м, зависящий от качества соединения звеньев; принимается согласно табл. 9.

Аэродинамическое сопротивление трубопровода определяется по формуле (5.23)

Таблица 9

Значения удельного стыкового коэффициента воздухопроницаемости

Качество сборки труб	Утечки воздуха	$k_{ут. ст}$
Удовлетворительное Хорошее	Допустимые	0,002—0,005
	Незначительные	0,001—0,002

Примечание. Удовлетворительное качество сборки труб допускается при $l_{тр} < 450$ м.

Для труб типа М коэффициент утечек воздуха при 20-метровых звеньях принимается в зависимости от длины трубопровода:

$l_{тр}$	50	100	150	200	250	300	400	
$k_{ут. тр}$	1,04	1,07	1,11	1,14	1,16	1,19	1,25	
$l_{тр}$	500	600	700	800	1000	1200	1500	2000
$k_{ут. тр}$	1,30	1,35	1,39	1,43	1,54	1,76	2,09	2,63

При увеличении числа стыков в результате применения 5- и 10-метровых звеньев и фасонных частей значения коэффициента утечек воздуха принимаются:

Общее число стыков $k_{ут. тр}$	До 4	5	6—8	9—	12—	15—	18—	21—	26—	36—	46—
				11	14	17	20	25	35	45	55
$k_{ут. тр}$	1,04	1,05	1,07	1,11	1,15	1,19	1,23	1,30	1,33	1,43	1,54

Примечание. При определении числа стыков учитываются все без исключения стыки.

Значения коэффициента утечек воздуха для гибких вентиляционных труб диаметром 700—1000 мм при длине звеньев 10 м принимаются:

$l_{тр}$	100	200	300	400	500	600	700	
$k_{ут. тр}$	1,07	1,13	1,22	1,32	1,41	1,54	1,72	
$l_{тр}$	800	900	1000	1200	1400	1600	1800	2000
$k_{ут. тр}$	1,94	2,27	2,63	3,23	4,00	4,75	6,25	7,15

5.3. РАСХОД ВОЗДУХА ДЛЯ ПРОВЕТРИВАНИЯ ПАРАЛЛЕЛЬНЫХ ВЫРАБОТОК

При проведении параллельных выработок, основная часть которых проветривается за счет общешахтной депрессии, а тупиковая — вентиляторами местного проветривания, расход воздуха у устья параллельных выработок определяется по формуле

$$Q_n = Q_{вс} \left(1 + \frac{0,01 n_p k_{пр}}{k_S} \right) \text{ м}^3/\text{мин}, \quad (5.17)$$

где n_p — число перемычек от устья параллельных выработок до места установки вентиляторов;

$k_{пр}$ — приведенные утечки воздуха; принимаются в соответствии с табл. 10;

k_S — коэффициент приведения площади перемычки; определяется по графику (рис. 23).

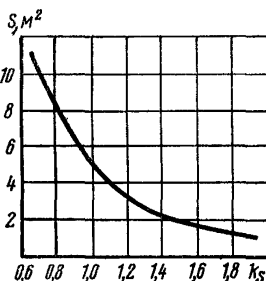


Рис. 23. Зависимость коэффициента приведения от площади перемычки

При определении расхода воздуха концентрацию метана c следует принимать 0,5%. Определенный по формуле (5.15) и принятый к расчету расход воздуха должен обеспечивать разбавление метана, выделяющегося в параллельные выработки от начала до места установки вентиляторов, до концентрации не более 0,5%, т. е.

$$Q_{вс} \geq Q'_{вс} = \frac{400 m_p v_{п.з} G_0 \left(\sqrt{\frac{l_p}{v_{п.з}}} - \sqrt{\frac{l'_p}{v_{п.з}}} \right)}{0,5 - c_0} \text{ м}^3/\text{мин}; \quad (5.18)$$

для условий тонких и средней мощности пластов Донбасса

$$Q_{вс} \geq Q'_{вс} = \frac{0,0037 q_{пл} m_p \gamma v_{п.з} (0,5^T_{общ} - 0,5^T_1)}{0,5 - c_0} \text{ м}^3/\text{мин}, \quad (5.19)$$

где l_p — общая длина параллельной выработки, по которой движется свежая струя воздуха, м;

l'_p — длина выработки от места установки вентилятора до забоя, м;

$T_{\text{общ}}$ — общая продолжительность проведения параллельных выработок, по которым движется свежая струя воздуха, мес;

T_1 — продолжительность проведения параллельных выработок от места установки вентилятора до забоя, мес.

Таблица 10

Значения приведенных утечек воздуха для различных типов перемычек

Перемычки	$k_{\text{пр}}$	
	Нетрещиноватые породы	Трещиноватые породы
Шлако- и бутобетонные	0,60	1,05
Каменные	0,70	1,20
Шлакоблочные	0,80	1,40
Чураковые	1,00	1,75
Дощатые	1,40	2,45

Если условия (5.18) и (5.19) не соблюдаются, то в формулу (5.17) следует подставить значения $Q'_{\text{вс}}$ и определить $Q_{\text{п}}$.

Должно соблюдаться условие

$$Q_{\text{п}} \geq \frac{100 (\sum I_{\text{пов}} + \sum I_{\text{о. у}})}{1 - c_0} \text{ м}^3/\text{мин}, \quad (5.20)$$

где $\sum I_{\text{пов}}$ и $\sum I_{\text{о. у}}$ — суммарное газовыделение в параллельные выработки соответственно с обнаженных поверхностей пласта и отбитого угля, $\text{м}^3/\text{мин}$. Для каждой выработки определяется отдельно.

5.4. РАСХОД ВОЗДУХА ДЛЯ ПРОВЕТРИВАНИЯ ВЫРАБОТОК, ПРОВОДИМЫХ ШИРОКИМ ХОДОМ

Расход воздуха при проветривании подготовительных выработок, проводимых широким ходом, определяется аналогично расчету его для выемочных участков. При этом, определяя относительную газообильность выработанного пространства, значение вынимаемой мощности пласта в формуле (3.25) принимают равным

$$m'_{\text{в}} = m_{\text{в}} (1 - k_{\text{пл. з}}), \quad (5.21)$$

где $k_{\text{пл. з}}$ — коэффициент, учитывающий плотность закладки выработанного пространства (раскоски); при пневматической закладке $k_{\text{пл. з}} = 0,8 \div 0,9$; при скреперной $k_{\text{пл. з}} = 0,5 \div 0,6$.

Для условий надработки пологих и наклонных пластов в формуле (3.24) $H_p = 15$ м.

5.5. ВЫБОР СПОСОБА ПРОВЕТРИВАНИЯ

Проветривание подготовительных выработок может осуществляться за счет общешахтной депрессии (с использованием для этого продольных перегородок и параллельных выработок), при помощи вентиляторов местного проветривания и комбинированным способом.

Наиболее универсален способ проветривания тупиковых выработок вентиляторами местного проветривания (ВМП), он обеспечивает эффективную подачу свежего воздуха в забой, но надежность этого способа ниже, чем способа проветривания за счет общешахтной депрессии.

При незначительной глубине залегания выработки для ее проветривания могут быть использованы скважины диаметром 200—400 мм. Последние бурят с поверхности через определенное расстояние и используют для отвода исходящей струи за счет общешахтной депрессии при нагнетательном способе проветривания. Тупиковая часть выработки проветривается при помощи ВМП. Скважины можно бурить на вышележащий горизонт, если там имеется выработка, которая может служить для отвода исходящей струи. Сопротивление скважин дано в табл. 11.

Таблица 11
Значения удельного сопротивления скважин

Характеристика скважины	Сопротивление 1 м скважин (м) диаметром, м				
	0,15	0,17	0,20	0,25	0,30
Обсажена трубами, $\alpha = 0,00029$	24,8	13,2	5,9	1,9	0,8
Без обсадки трубами, $\alpha = 0,00042$	36,0	19,2	8,5	2,8	1,1

5.6. ВЫБОР И АЭРОДИНАМИЧЕСКИЙ РАСЧЕТ ТРУБОПРОВОДОВ

Диаметр гибкого вентиляционного трубопровода выбирается в зависимости от длины трубопровода и расхода воздуха.

При расчетах обычно можно принимать расход воздуха на выходе из трубопровода равным его расчетному количеству для проветривания призабойного пространства, а длину трубопровода — равной длине выработки.

Депрессия вентилятора при жестких вентиляционных трубопроводах определяется по формуле

$$h_b = k_{\text{вт. тр}} R_{\text{тр}} Q_{\text{з. п}}^2 + \sum h_m \text{ мм вод. ст.}, \quad (5.22)$$

Т а б л и ц а 12 где

Коэффициенты
аэродинамического
сопротивления
металлических
трубопроводов

$$R_{\text{тр}} = \frac{6,5\alpha l_{\text{тр}}}{d_{\text{тр}}^5} \text{ к}\mu. \quad (5.23)$$

Для каждого поворота трубопровода потери давления подсчитываются по формуле

$$h_m = 0,035 \delta^2 v_{\text{ср. тр}}^2, \quad (5.24)$$

где δ — угол поворота, рад;

$$\delta = \frac{\pi \delta_0}{180}; \quad (5.25)$$

δ_0 — угол поворота, градус;
 $v_{\text{ср. тр}}$ — средняя скорость движения воздуха в трубопроводе на прямолинейном участке, м/с.

Значение величины α для металлических трубопроводов приведено в табл. 12.

Депрессия гибкого трубопровода подсчитывается по формуле

$$h_a = R_{\text{тр}} Q_a^2 \text{ мм вод. ст.}; \quad (5.26)$$

значение $R_{\text{тр}}$ принимается по табл. 13.

Т а б л и ц а 13

Сопротивление гибких трубопроводов

Расчетная длина тру- бопровода, м	Значение $R_{\text{тр}}$ (кμ) при диаметре трубопровода, мм				
	300	400	500	600	1000
50	60	16	5	2,0	0,4
100	120	30	10	4,0	0,8
150	—	43	14	5,5	1,1
200	—	56	18	7,0	1,5
250	—	69	22	8,5	2,0
300	—	81	26	10,0	2,4
400	—	102	33	13,0	3,1
500	—	123	40	15,5	4,0
600	—	142	47	18,0	4,5
700	—	161	53	20,0	5,0
800	—	179	59	22,5	5,5
900	—	—	64	23,8	6,0
1000	—	—	71	28,0	7,0
1200	—	—	82	32,0	8,0
1400	—	—	91	36,0	9,0
1600	—	—	98	40,0	9,5
1800	—	—	107	45,0	10,0
2000	—	—	115	50,0	15,0

При определении $R_{\text{тр}}$ по табл. 13 следует исходить из расчетной длины трубопровода, учитывающей сопротивление поворотов,

$$l_p = l_{\text{тр}} + \sum l_{\text{трэкв}} \text{ м,} \quad (5.27)$$

где $l_{\text{трэкв}} = 20d_{\text{тр}}$ — для поворота на 90° ;

$l_{\text{трэкв}} = 10d_{\text{тр}}$ — для поворота на 45° .

Т а б л и ц а 14

Значения коэффициента натяжения трубопровода

Степень натяжения прорезиненного трубопровода	$k_{н, \text{тр}}$
Сильно натянутые трубы с небольшими волнами, но без складок, изломов, изгибов и трубы при давлении у вентилятора более 400 мм вод. ст.	0,65
Нормально натянутые трубы, почти прямолинейные с волнами и небольшими складками	1,0
Слабо натянутые трубы со складками	1,25

Для учета степени влияния натяжения гибких труб на величину аэродинамического сопротивления последнее умножается на поправочный коэффициент $k_{н, \text{тр}}$ (табл. 14).

5.7. ВЫБОР ВЕНТИЛЯТОРОВ МЕСТНОГО ПРОВЕТРИВАНИЯ

Вентилятор местного проветривания выбирают по расходу воздуха, вычисленному по формуле (5.14), и напору, полученному по формулам (5.22) или (5.26).

Для выбора вентилятора достаточно нанести расчетный вентиляционный режим на график характеристик вентиляторов местного проветривания (приложение XI) или он может быть выбран по номограммам.

Расчетный вентиляционный режим обычно определяется двумя точками: в начальный период работы ВМП — Q_{min} , h_{min} и в конечный период работы при достижении полной длины выработки — Q_{max} , h_{max} . При проектировании проветривания длинных выработок иногда возникает необходимость выяснить экономическую целесообразность поочередной работы различных вентиляторов в отдельные периоды (с заменой действующего вентилятора на более мощный при увеличении длины выработки). В таких случаях следует рассмотреть несколько вентиляционных режимов (например, при длине выработки 300, 600, 900 м и т. д.).

С точки зрения экономичности желательным является применение вентиляторов с электрическим приводом (при этом коэффициент полезного действия должен быть не менее 0,5).

При прочих равных условиях предпочтение следует отдавать вентиляторам с более высокой надежностью, создающим меньший шум при работе, со сплошной, плавной кривой давления, не имеющей разрывов, горбов, впадин, что обеспечивает устойчивую работу вентилятора на весь период его использования.

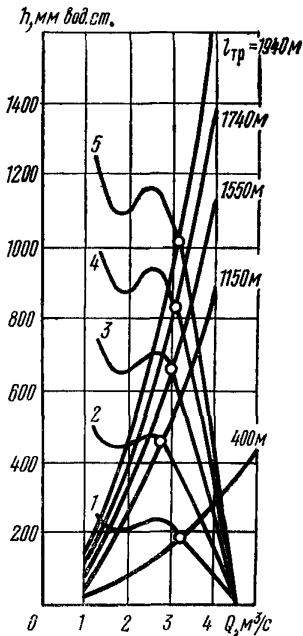


Рис. 24. Определение режима работы последовательно установленных вентиляторов местного проветривания:

1 — индивидуальная характеристика вентилятора; 2, 3, 4, 5 — суммарные характеристики соответственно двух, трех, четырех и пяти последовательно установленных вентиляторов

Технические характеристики применяемых ВМП приведены в табл. 15, а их аэродинамические характеристики — в приложении XI.

Характеристика последовательно соединенных вентиляторов

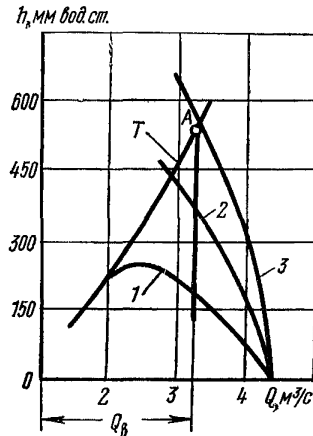


Рис. 25. Суммарные характеристики вентиляторов при их последовательной работе: 1, 2, 3 — соответственно характеристики одного, двух и трех вентиляторов; Т — характеристика трубопровода

строится путем суммирования напоров отдельных вентиляторов при соответствующей их производительности (рис. 24).

Точка А пересечения характеристики трубопровода Т с прямой равных расходов (рис. 25) (Q_b — расчетный расход) показывает величину депрессии, необходимую для подачи в забой потребного количества воздуха. Эта точка лежит между суммарными характеристиками двух и трех вентиляторов (2 и 3), следовательно, необходимо принять три вентилятора, установленные каскадом на данном трубопроводе.

Построение характеристики вентиляционного трубопровода производится следующим образом.

Технические характеристики ВМП

Тип вентилятора	Диаметр рабочего колеса, мм	Производительность, м ³ /мин		Давление, кгс/м ²		Мощность электродвигателя, кВт	Давление скачкового воздуха, кгс/см ²	Масса, кг	Скорость вращения, об/мин	Габариты, мм		
		минимальная	максимальная	минимальное	максимальное					длина	ширина	высота
<i>Осевые с электроприводом</i>												
«Проходка»												
500-2м	510	145	225	50	240	9,5	—	265	2950	873	640	690
СВМ-4м	400	65	130	40	85	2,2	—	108	2880	538	530	585
СВМ-5м	510	110	230	70	168	5,5	—	175	2950	610	625	690
СВМ-6м	600	190	420	120	245	14	—	265	2950	630	700	770
ВМ-3м	300	42	100	40	100	2,2	—	45	2900	560	450	450
ВМ-4м	400	50	155	70	145	4	—	107	2900	740	550	560
ВМ-5	500	95	270	60	212	11	—	250	2950	940	660	670
ВМ-5м	500	100	280	60	240	13	—	250	2940	935	650	670
ВМ-6м	600	140	480	75	340	24	—	350	2940	1050	730	750
ВМ-8м	800	460	816	80	420	55	—	650	2960	1460	880	1000
ВМ-12м	1200	600	1920	80	380	110	—	2000	1470	1900	1350	1500
<i>Осевые с пневмоприводом</i>												
ВМП-3м	300	30	100	40	120	—	5	35	4000—4500	280	450	450
ВМП-4	400	45	100	40	220	—	5	50	4800	300	550	556
ВМП-5	500	70	270	80	220	—	5	75	3200	380	670	680
ВМП-6м	600	120	480	60	290	—	3—5	220	2000—3000	700	805	855
ВКМ-200А	212	18	35	40	110	—	3,5	10	6100	210	340	310
<i>Центробежные</i>												
ВЦПД-8	800	300	1320	250	920	125	—	3064	2980	3550	1510	1720
ВЦО-0,6	600	50	462	260	600	50	—	1328	2970	1630	1450	1500
ВЦ-7	750	84	660	100	1080	75	—	1400	3000	1495	1200	1430

Придавая Q_v значения 1, 2, 3 и т. д., подсчитывают при этих значениях h_v по формулам (5.22) или (5.26). Результаты записываются в виде:

$$\begin{array}{cccccccc} Q_v, \text{ м}^3/\text{с} & Q_1 & Q_2 & Q_3 & Q_4 & Q_5 & Q_6 & Q_7 \\ h_v, \text{ мм вод. ст.} & h_1 & h_2 & h_3 & h_4 & h_5 & h_6 & h_7 \end{array}$$

По парным значениям Q_v и h_v наносят точки, которые соединяют плавной кривой. Построенная кривая отвечает данному трубопроводу определенной длины $l_{\text{тр}}$. Построение суммарных характеристик однотипных вентиляторов при их последовательной работе показано на рис. 25. Суммарные характеристики вентиляторов с различными характеристиками строятся аналогично.

Совместная последовательная работа вентиляторов разной производительности эффективна только в том случае, когда необходимая производительность вентиляторной установки не превышает максимальной производительности меньшего вентилятора. Иначе меньший вентилятор будет дополнительным сопротивлением в сети большего вентилятора, а общая их производительность будет меньше, чем при работе одного большего вентилятора. Учитывая это обстоятельство, целесообразно принимать последовательную работу однотипных вентиляторов с одинаковыми характеристиками. При этом следует помнить, что устанавливать более трех вентиляторов для последовательной работы каскадом нецелесообразно.

5.8. УСТАНОВКА ВЕНТИЛЯТОРОВ МЕСТНОГО ПРОВЕТРИВАНИЯ

Для проветривания подготовительных выработок большой протяженности на негазовых шахтах допускается рассредоточенное расположение вентиляторов местного проветривания. Расстояние между ними должно быть таким, чтобы исключалась рециркуляция загрязненного воздуха. Порядок расчета вентиляций тупиковой выработки следующий.

Определяются расход воздуха в забое и утечки воздуха в трубопроводе.

Производительность первого (считая от устья) вентилятора будет равна

$$Q_{v_1} = Q_{з.п} + Q_{ут.тр} \text{ м}^3/\text{мин}, \quad (5.28)$$

где $Q_{ут.тр}$ — общие утечки воздуха в трубопроводе.

Депрессия первого вентилятора h'_{v_1} может приниматься произвольной, но не слишком большой. Затем по Q_{v_1} и h'_{v_1} выбирается тип вентилятора. При этом следует учитывать, что желательно все вентиляторы иметь одинаковыми. По характеристике выбранного вентилятора определяется точное значение депрессии h_{v_1} первого вентилятора, расположенного в точке 1, соответствующее расходу воздуха Q_{v_1} . Второй вентилятор располагается в том месте трубопровода (точка 2, рис. 26), где действующая депрессия

составляет не менее 20% депрессии первого вентилятора, на расстоянии от первого вентилятора

$$l_1 = \frac{0,8h_{в1}}{r_{тр}Q_{в1}^2} \text{ м}, \quad (5.29)$$

где $r_{тр}$ — удельное (отнесенное к единице длины) сопротивление трубопровода.

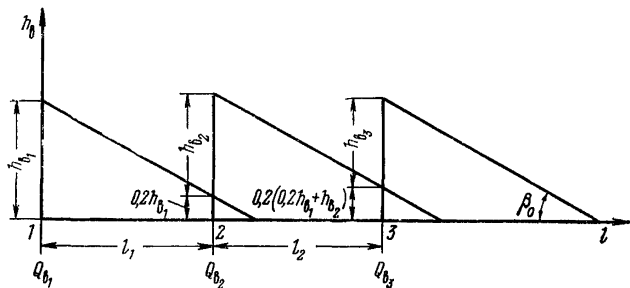


Рис. 26. Схема расчета проветривания тушковой выработки несколькими рассредоточенно установленными вентиляторами

Производительность второго вентилятора

$$Q_{в2} = Q_{в1} - Q_{ут. тр} \frac{l_1}{l_{тр}} \text{ м}^3/\text{мин}, \quad (5.30)$$

где l_1 — длина трубопровода между первым и вторым вентиляторами.

По характеристике второго вентилятора определяется его депрессия $h_{в2}$ при расходе воздуха $Q_{в2}$.

Третий вентилятор устанавливается в точке 3, где действующая депрессия равна не менее 20% депрессии непосредственно за вторым вентилятором, т. е.

$$0,2(0,2h_{в1} + h_{в2}) \text{ мм вод. ст.}$$

Производительность третьего вентилятора

$$Q_{в3} = Q_{в2} - Q_{ут. тр} \frac{l_2}{l_{тр}} \text{ м}^3/\text{мин}, \quad (5.31)$$

где l_2 — длина трубопровода между вторым и третьим вентиляторами;

$$l_2 = \frac{0,8(0,2h_{в1} + h_{в2})}{r_{тр}Q_{в2}^2} \text{ м}. \quad (5.32)$$

По характеристике третьего вентилятора определяется его депрессия $h_{в3}$ при расходе воздуха $Q_{в3}$ и т. д.

Производительность n -го вентилятора

$$Q_{вн} = Q_{з.п} + Q_{ут.тр} \frac{l_{тр} - l_n}{l_{тр}} \text{ м}^3/\text{мин}, \quad (5.33)$$

где l_n — расстояние от начала трубопровода (считая от устья выработки) до n -го вентилятора.

Схема к расчету проветривания тупиковой выработки несколькими последовательно установленными вентиляторами приведена на рис. 26.

Угол наклона линии депрессии к оси длины выработки

$$\text{tg } \beta_0 = r_{тр} Q_p^2, \quad (5.34)$$

где Q_p — расчетный расход воздуха в трубопроводе.

Для проветривания подготовительных выработок на газовых шахтах ВМП должны устанавливаться каскадом. Расстояние между ними следует принимать равным $10d_{тр}$. Если не представляется возможным выдержать такое расстояние между вентиляторами, следует устанавливать звенья жестких труб со спрямляющими решетками, если такие решетки не предусмотрены конструкцией вентилятора.

6. РАСЧЕТ РАСХОДА ВОЗДУХА ДЛЯ ПРОВЕТРИВАНИЯ УГОЛЬНЫХ ШАХТ

6.1. ОБЩИЕ ПОЛОЖЕНИЯ

Расчет расхода воздуха производится для отдельных забоев и камер по разработанным планам горных работ и детальной схеме проветривания, затем полученные данные суммируются, учитываются утечки и воздух, необходимый для разбавления газа, выделяющегося за пределами участков, после чего определяется расход воздуха для проветривания шахты.

При разработке и выборе оптимального варианта строительства шахты или нового горизонта действующей шахты предлагается упрощенный способ расчета.

При расчете расхода воздуха для выбранного варианта необходимо иметь следующие материалы: схемы вскрытия, подготовки шахтного поля и вентиляции по отдельным пластам и шахте; календарный план разработки угольных пластов; планы добычи по лавам и участкам, проведения подготовительных выработок; данные прогноза газообильности (относительное газовыделение из разрабатываемых пластов, вмещающих пород и смежных угольных пластов).

6.2. УПРОЩЕННЫЙ РАСЧЕТ РАСХОДА ВОЗДУХА

6.2.1. ДЛЯ ДОНЕЦКОГО БАССЕЙНА И ШАХТ С АНАЛОГИЧНЫМИ УСЛОВИЯМИ

Расход воздуха для проветривания шахты определяется по формуле

$$Q_{\text{ш}} = \sum Q_{\text{вт. уч}} + Q_{\text{с. ш}} \text{ м}^3/\text{мин}, \quad (6.1)$$

где $Q_{\text{с. ш}}$ — расход воздуха для проветривания выработок за пределами вентиляционных участков, определяемый схемой проветривания шахты, $\text{м}^3/\text{мин}$; принимается по табл. 16 в зависимости от глубины шахты.

Таблица 16

Значения расхода воздуха для проветривания выработок за пределами вентиляционных участков

Схема проветривания шахты	Группа схемы проветривания вентиляционного участка	$Q_{\text{с. ш}}$ ($\text{м}^3/\text{мин}$) при глубине работ	
		менее 650 м	более 650 м
Центральная	I, II, V	2500	3360
Центральная с параллельными выработками	II, III	3120	4000
Центрально-отнесенная	I, II, III	1900	2760
	IV	2700	3550
Секционная	I, II, III	—	600

Расход воздуха для проветривания вентиляционного участка

$$Q_{\text{вт. уч}} = 0,55Q_{\text{уч}}(k_{\text{у. р}}n_{\text{уч}} + 1) + 400k_{\text{г}}k_{\text{г. уч}} + Q_{\text{с. вт. уч}} \text{ м}^3/\text{мин}, \quad (6.2)$$

где $k_{\text{у. р}}$, $k_{\text{г}}$, $k_{\text{г. уч}}$ — коэффициенты, учитывающие условия разработки; значения $k_{\text{у. р}}$ и $k_{\text{г. уч}}$ принимаются по табл. 17; $k_{\text{г}} = 1,0$ — для шахт глубиной более 650 м или при газообильности более $10 \text{ м}^3/\text{т}$ суточной добычи, для остальных шахт $k_{\text{г}} = 0,7$;

$n_{\text{уч}}$ — число выемочных участков в пределах вентиляционного участка;

$Q_{\text{с. вт. уч}}$ — расход воздуха, определяемый схемой проветривания вентиляционного участка, $\text{м}^3/\text{мин}$; принимается по табл. 17.

Значения параметров проветривания

Группа схемы проветривания вентиляционного участка	Условия разработки			Коэффициенты		Q _{с. вт. уч.} м ³ /мин
	Система разработки	Способ проведения подготовительных выработок	Схема проветривания выемочного участка	K _{у.р}	K _{г.уч}	
I, II	Сплошная	Одиночными забоями	Возвратноточная	2,2	1	2100
			Возвратноточная при зависимом проветривании	2,2	1	1600
III	Столбовая	Одиночными забоями	Возвратноточная	2,2	n _{уч}	2100
			Возвратноточная при зависимом проветривании	2,2	n _{уч}	1600
			Прямоточная	2,2	n _{уч}	1900
			Спаренными штреками	2,8	0	2800
			Возвратноточная 1-го типа	2,55	0	2100
			Возвратноточная 2-го и 3-го типов	2,8	0	1900
IV	Столбовая	Одиночными забоями	Прямоточная 1-го типа	2,8	0	1900
			Прямоточная 2-го и 3-го типов	2,55	0	1900
V	Столбовая	Одиночными забоями	Возвратноточная	2,2	n _{уч}	800
			Прямоточная	2,2	n _{уч}	0
VI	Сплошная	Одиночными забоями	Возвратно-или прямоточная	2,2	0	200
			То же	2,2	n _{уч}	200
VII	Сплошная или столбовая	Одиночными забоями	Возвратно-или прямоточная	2,2	0	200
			То же	2,2	n _{уч}	200

6.2.2. ДЛЯ КУЗНЕЦКОГО БАССЕЙНА И ШАХТ С АНАЛОГИЧНЫМИ УСЛОВИЯМИ

Расход воздуха рассчитывается по выделению метана (углекислого газа), по числу одновременно находящихся в шахте людей и по расходу ВВ.

По метану:

$$Q_{шп_1} = \frac{100q_{шп_1}A_{шп_1}}{24 \cdot 60c} \text{ м}^3/\text{мин}; \quad Q_{шп_2} = \frac{100q_{шп_2}A_{шп_2}}{24 \cdot 60c} \text{ м}^3/\text{мин}; \quad (6.3)$$

$$\dots \dots \dots$$

$$Q_{шп_n} = \frac{100q_{шп_n}A_{шп_n}}{24 \cdot 60c} \text{ м}^3/\text{мин}.$$

Общий расход воздуха для проветривания горных выработок по всем пластам определяется из выражения

$$Q_{\text{ш}} = Q_{\text{шп}_1} + Q_{\text{шп}_2} + \dots + Q_{\text{шп}_n} \text{ м}^3/\text{мин.} \quad (6.4)$$

По наибольшему числу людей, одновременно находящихся в шахте,

$$Q_{\text{ш}} = 6n_{\text{ч}} \text{ м}^3/\text{мин.} \quad (6.5)$$

По расходу ВВ расход воздуха по отдельным забоям определяется по формулам (6.36) и (6.38).

Расход воздуха для проветривания шахты рассчитывается по формуле

$$Q_{\text{ш}_{\text{общ}}} = 1,2 Q_{\text{ш}} k_{\text{г}} \text{ м}^3/\text{мин.}, \quad (6.6)$$

где $Q_{\text{ш}}$ принимается максимальным из полученных по указанным выше факторам, $\text{м}^3/\text{мин}$;

$k_{\text{г}}$ — коэффициент, учитывающий горнотехнические условия шахты; определяется из выражения

$$k_{\text{г}} = 1 + k_7 + k_8 + k_9 + k_{10} + k_{11} + k_{12} + k_{13}; \quad (6.7)$$

k_7 — коэффициент, учитывающий утечки воздуха за пределами выемочных участков (табл. 18);

k_8 — коэффициент, учитывающий проветривание поддерживаемых выработок (табл. 19);

k_9 — коэффициент, учитывающий утечки и распределение воздуха в зависимости от числа одновременно разрабатываемых горизонтов; при одном, двух и трех горизонтах принимается соответственно равным 0; 0,10 и 0,15;

k_{10} — коэффициент, учитывающий обособленно проветриваемые камеры; принимается равным 0,10;

k_{11} — коэффициент, учитывающий число проветриваемых участков. При числе участков 1—4, 5—10 и более 10 коэффициент соответственно равен 0,15; 0,20 и 0,30;

k_{12} — коэффициент, учитывающий схему проветривания шахты; принимается для центральной, фланговой крыльевой, фланговой групповой и фланговой участковой (рис. 27) соответственно равным 0,2; 0,15; 0,10 и 0. Для секционной схемы проветривания $k_{12} = 0,10$;

k_{13} — коэффициент, учитывающий обособленно проветриваемые подготовительные выработки; при столбовой системе разработки на мощных пластах и проведении выработок без подрывки боковых пород принимается равным 0,20; на пластах малой мощности при проведении выработок с подрывкой боковых пород принимается равным 0,10, при сплошной системе разработки — 0,05. Другие системы разработки приравниваются к столбовой или к сплошной в зависимости от наличия или отсутствия обособленно проветриваемых подготовительных выработок, проводимых по угольным пластам.

Значения коэффициента утечек воздуха за пределами выемочных участков

Порядок отработки выемочного поля	k_1
Прямой с пластовой подготовкой шахтного поля	0,35
Прямой с полевой подготовкой шахтного поля	0,15
Обратный с пластовой подготовкой шахтного поля	0,20
Обратный с полевой подготовкой шахтного поля	0,10

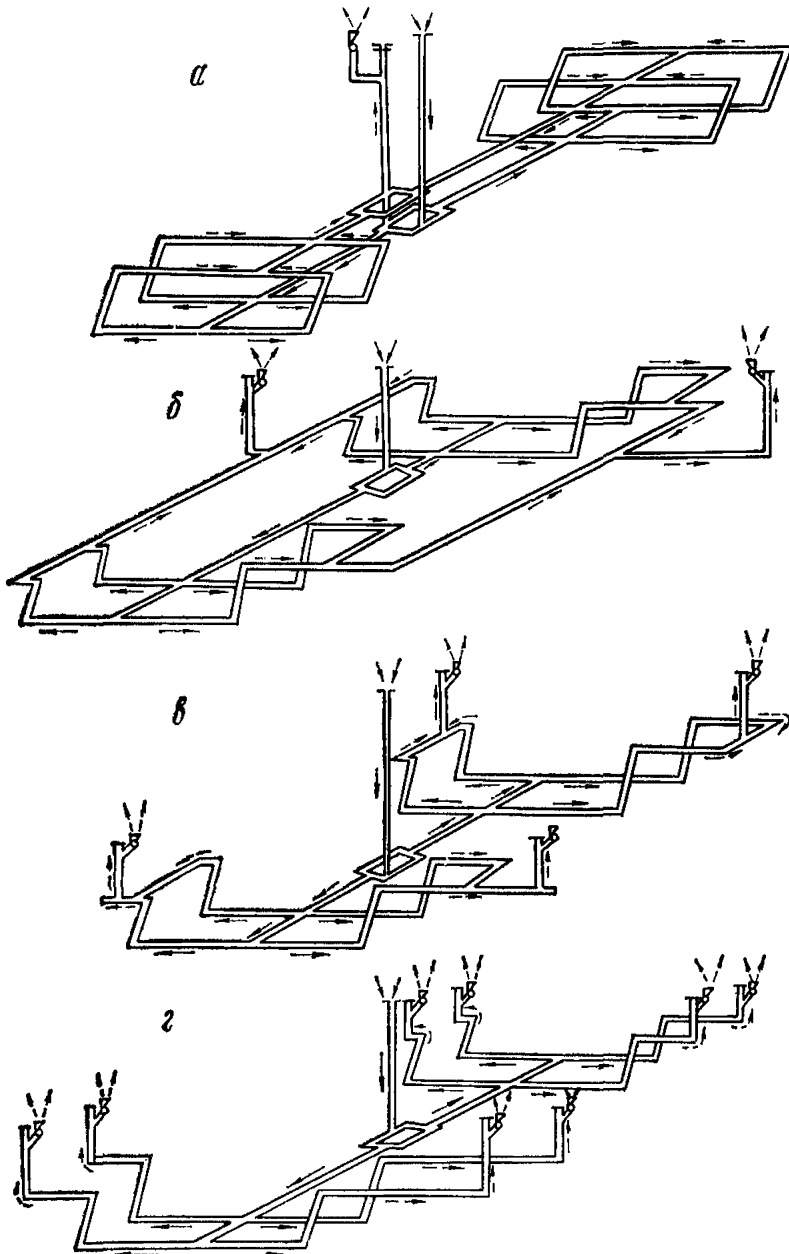


Рис. 27. Схемы проветривания шахт:
 а — центральная; б — фланговая крыльевая; в — фланговая групповая; г — фланговая участковая

**Значения коэффициента,
учитывающего проветривание
поддерживаемых выработок**

Порядок отработки шахтного поля	k_p при способе подготовки шахтного поля	
	полевом	пластовом
Прямой	0,10	0,15
Обратный	0,05	0,05
Комбинированный	0,05	0,10

**6.3. ДОПУСТИМАЯ НАГРУЗКА НА ОЧИСТНУЮ ВЫРАБОТКУ
ПО ГАЗОВОМУ ФАКТОРУ**

6.3.1. ДЛЯ ЗАБОЕВ ТИПА ЛАВ

1. При определении газообильности по газоносности угольных пластов нагрузка на лаву составляет

$$A_{\text{оч}} = j T_m \text{ т/сут.} \quad (6.8)$$

При коэффициенте машинного времени $k_m < 0,5$ расчет следует производить по формуле

$$j = 0,6 v_{\text{max}} S_{\text{оч. р}} c / \{ k_{\text{дег. е}} q_{\text{пл}} (1 - k_{\text{дег. пл}}) + [(1 - k_{\text{дег. е}}) q_{\text{пл}} (1 - k_{\text{дег. пл}}) + k_{\text{в. п}} q_{\text{в. п}} (1 - k_{\text{дег. с. п}})] T_m / 1440 \} \text{ т/мин,} \quad (6.9)$$

где $S_{\text{оч. р}}$ — расчетная площадь поперечного сечения призабойного пространства очистной выработки.

При коэффициенте машинного времени $k_m > 0,5$

$$j = \frac{0,6 v_{\text{max}} S_{\text{оч. р}} c}{k_{\text{оч}} q_{\text{оч}}} \text{ т/мин.} \quad (6.10)$$

Площадь $S_{\text{оч. р}}$ и коэффициент $k_{\text{в. п}}$ определяются по табл. 20.

Т а б л и ц а 20

Значения параметров $S_{\text{оч. р}}$ и $k_{\text{в. п}}$ для очистных забоев

Степень обособленности разбавления	Направление выдачи исходящей струи из лавы	$S_{\text{оч. р}}, \text{ м}^2$	$k_{\text{в. п}}$
1-й тип	На массив	$S_{\text{оч}} k_{\text{уг. в}}$	1,0
	На выработанное пространство	$S_{\text{оч}} k_{\text{уг. в}}$	1,0
2-й и 3-й типы	На выработанное пространство	$S_{\text{оч}} k_{\text{о. з}}$	0,2
		$S_{\text{оч}}$	0,0

Коэффициент $k_{оч}$ определяется по формуле (6.12), k_m — по формуле (6.13), а $q_{оч}$ — по формуле (6.14).

При расчете нагрузки на лаву по газовому фактору для схем проветривания выемочных участков с последовательным разбавлением газа по источникам поступления и с выдачей исходящей струи на выработанное пространство следует принимать меньшую нагрузку из полученных при значениях $k_{в.п.}$, равных 0,2 и 1,0

Значения коэффициента $k_{о.з}$

Таблица 21

Способ управления кровлей	Породы непосредственной кровли	$k_{о.з}$
Полное обрушение	Песчанистые	1,30
	Песчанистый сланец	1,25
	Глинистый сланец	1,20
	Сыпучие	1,05
Плавное опускание	Глинистый сланец	1,15
	Частичная закладка	1,10
	Полная закладка	1,05

Таблица 22

Значения коэффициента, учитывающего утечки воздуха через выработанное пространство

Схемы проветривания выемочных участков		Значения $k_{ут.в}$ в зависимости от способа управления кровлей и от пород непосредственной кровли							
		Полное обрушение			Частичная закладка			Плавное опускание	
Тип, подтип, класс	Варианты (приложение II, рис. II.3—II.6)	Глинистые сланцы	Песчанистые сланцы	Песчанники	Глинистые сланцы	Песчанистые сланцы	Песчанники	Глинистые сланцы	Известняки
1-В-Н	а, в, д, ж	1,40	1,55	1,70	1,20	1,25	1,40	1,30	1,70
1-В-З	а, г, ж								
1-В-Н	б, г, е, з	1,30	1,40	1,55	1,20	1,25	1,35	1,20	1,60
1-В-З	б, в, д, е, ж								
1-М-Н	а—з	1,25	1,30	1,40	1,10	1,15	1,25	1,20	1,30
1-М-З	а—к								
2-В-Н	а—щ	1,60	1,65	1,80	1,25	1,30	1,40	1,65	1,85
2-В-З	а—ф								
3-В-Н	а—с								
3-В-З	а—м								

Примечание. В таблице приведены значения коэффициента $k_{ут.в}$ при поддержании выработок, примыкающих к выработанному пространству, бутовыми полосами шириной 4—6 м. При поддержании выработок другими способами величина коэффициента $k_{ут.в}$ умножается на поправочный коэффициент, равный: при поддержании кострами — 1,45, бутострами и бутовыми полосами шириной менее 4,0 м — 1,10, бутовыми полосами с окнами — 1,05, бутовыми полосами шириной 7—10 м — 0,90, 11—15 м — 0,8, 16—20 м — 0,7.

В табл. 20 коэффициент $k_{о.з}$ принимается по табл. 21, а $k_{ут.в}$ — по табл. 22.

Значения $S_{оч}$ принимаются по табл. 23. Для индивидуальной крепи рассчитываются по типу крепи и ширине рабочего пространства по паспорту крепления и управления кровлей:

$$S_{оч} = m_b b_{\min} \lambda \text{ м}^2, \quad (6.11)$$

где λ — коэффициент, учитывающий загроможденность призабойного пространства.

Коэффициент, учитывающий естественную дегазацию пласта $k_{дег.е}$ в зоне выемки, принимается по табл. 24.

Значение коэффициента $k_{оч}$ определяется по формуле

$$k_{оч} = k_m \left[\frac{(x - x_0)(1 - k_m)(1 - k_{дег.пл})}{q_{оч}} + 1 \right]; \quad (6.12)$$

$$k_m = \frac{T_m}{1440}. \quad (6.13)$$

Газообильность лавы определяется по формуле

$$q_{оч} = q_{пл}(1 - k_{дсг.пл}) + k_{в.п} q_{в.п}(1 - k_{дег.с.п}) \text{ м}^3/\text{т}, \quad (6.14)$$

где $q_{пл}$ — относительное газовыделение из разрабатываемого пласта в призабойное пространство очистной выработки (лавы), $\text{м}^3/\text{т}$.

При разработке пласта без разделения на слои:

$$q_{пл} = \frac{m_{п}}{m_b} k_{пл}(x - x_0) \text{ м}^3/\text{т};$$

$$q_{в.п} = \frac{m_{п}}{m_b} k_{ц}(x - x_0) + q_{с.п} + q_{пор} \text{ м}^3/\text{т}.$$

При разработке пласта с разделением на слои для условий Кузнецкого и Карагандинского бассейнов:
при выемке первого слоя

$$q'_{пл} = k'_{пл}(x - x_0) \text{ м}^3/\text{т};$$

$$q'_{в.п} = k'_{пл}(k'_{н.ц} - 1)(x - x_0) + \frac{m_{п}}{m_b} k''_{пл}(x - x_c) + q_{с.п} + q_{пор} \text{ м}^3/\text{т};$$

при выемке второго слоя

$$q''_{пл} = k''_{пл}(x_c - x_0) \text{ м}^3/\text{т};$$

$$q''_{в.п} = k''_{пл}(k''_{н.ц} - 1)(x_c - x_0) + q_{с.п} + q_{пор} \text{ м}^3/\text{т}.$$

2. При определении газообильности по результатам плановых замеров (горностатистический способ)

$$A_{оч} = \frac{864v_{\max} S_{оч.р} c}{k_{п} q_{оч}} \text{ т/сут.} \quad (6.15)$$

При этом $k_{п}$ принимается по табл. 25.

Значения площадей поперечных сечений призабойных пространств
очистных выработок в свету с механизированными крепями

Тип крепи (комплекса)	Вынимаемая мощность пласта, м	Сечение в свету $S_{\text{оч}}$, м ²	Тип крепи (комплекса)	Вынимаемая мощность пласта, м	Сечение в свету $S_{\text{оч}}$, м ²
МК-97	0,72	1,41	Агрегат СА	1,5	2,2
	1,3	3,4		2,0	3,1
2МК-97	0,62	1,52	КТУ-2м	2,6	2,3
	1,2	2,17		Агрегат АМС	2,2
«Донбасс»	0,72	1,56	М-87ДН	1,25	2,5
	1,1	2,5		1,95	4,6
М-101Т	0,6	1,2	2КГД	0,75	1,85
	0,8	1,6		1,2	3,12
М-87Д, М-87Э	1,18	2,7	«Днепр-3»	0,85	1,04
	1,9	4,6		1,3	1,89
М-87м	1,0	2,3	МКТ	0,6	1,0
	1,2	2,7		0,9	1,4
ІМКМ	1,5	3,0	Агрегаты: АШК	1,4	1,8
	1,75	3,8		2,2	3,2
ІІМКЭ	1,7	2,9	АНЩ	0,7	1,05
	2,2	4,4		1,1	2,32
Т-1 (ОМКТМ)	1,85	2,7	АГП АМСК	—	3,0
	3,0	3,4		—	2,9
Т-13 (ОКП)	1,85	2,7	Комплексы: КГСП КСНІ	—	5,6
	3,5	3,4		—	6,3
2М-81Э	2,0	3,54			
	3,2	6,32			

Примечание. При мощности пласта, не указанной в таблице, значение $S_{\text{оч}}$ определяется интерполяцией.

Таблица 24

Значения коэффициента, учитывающего естественную дегазацию пласта в зоне выемки

Скорость подвигания забоя, м/сут	$k_{\text{дег. е}}$		
	Каменные угли	Тощие угли	Антрациты
1,5	0,50	0,60	0,70
2,0	0,56	0,65	0,74
2,5	0,61	0,65	0,77
3,0	0,67	0,73	0,80
3,5	0,72	0,78	0,83
4,0	0,77	0,82	0,87
4,5	0,83	0,87	0,90
5,0	0,89	0,91	0,94
5,5	0,95	0,96	0,97
6 и более	1,0	1,0	1,0

Таблица 25

Значения коэффициента неравномерности газовыделения

Абсолютное метановыделение в лава, м ³ /мин	k_n	
	Донецкий бассейн	Кузнецкий, Карагандинский, Печорский и другие восточные бассейны
0,2	2,14	3,44
0,4	2,02	2,73
0,8	1,84	2,20
1,2	1,72	2,03
1,6	1,65	1,93
2	1,60	1,87
4	1,47	1,70
6	1,45	1,59
8	1,44	1,51
10	1,43	1,44
12	1,43	1,43
14	1,43	1,43

Время работы выемочной машины в течение суток T_m определяется по формуле

$$T_m = (T_{\text{см}} - T_{\text{пв. о}}) n_{\text{см}} - n_{\text{ц}} (T_{\text{пв}} + T_{\text{всп}}), \quad (6.16)$$

где $n_{\text{ц}}$ — ориентировочное число полос угля, которое может быть вынута комбайном в течение суток;

$T_{\text{пв}}$ — нормативные затраты времени на процессы, прерывающие выемку угля, мин на одну полосу;

$T_{\text{всп}}$ — затраты времени на вспомогательные операции при выемке угля (замена зубков, проработка исполнительного органа, манипуляции с кабелем и шлангом орошения и др.), мин на одну полосу.

Значения $T_{\text{пв}} + T_{\text{всп}}$ принимаются:

а) для существующих комплексов оборудования, требующих длительных операций по подготовке к выемке следующей полосы (цикла) — 40—50 мин на одну полосу, в зависимости от типа комбайна, механизированной крепи и технологической схемы работы комплекса;

б) для комплексов оборудования, при работе которых продолжительность подготовки к выемке следующей полосы невелика (перспективное оборудование), — 20—25 мин на одну полосу;

в) при индивидуальных крепях — 50 мин на одну полосу.

Норматив времени на подготовительно-заключительные операции и личные надобности $T_{\text{пз.о}}$ при комбайновой и струговой выемке угля принимается равным 25 мин/смену.

При струговой выемке время работы установки определяется по следующей методике.

Время на снятие одной стружки

$$T_{\text{ц}}^* = \frac{l_{\text{оч.р}} + 2l_{\text{стр}}}{v_{\text{стр}}} \text{ мин}, \quad (6.17)$$

где $l_{\text{стр}}$ — длина струга, м;

$v_{\text{стр}}$ — скорость движения струга по лаве, м/с.

Время на снятие стружки с учетом затрат на концевые операции

$$T_{\text{ц}} = T_{\text{ц}}^* + T_{\text{кон}} \text{ мин}. \quad (6.18)$$

Значение $T_{\text{кон}}$ принимается равным 3 мин.

Число стружек за сутки

$$n_{\text{стр}} = \frac{(T_{\text{см}} - T_{\text{пз.о}} - T_{\text{н.п}})}{T_{\text{ц}}} n_{\text{см}}, \quad (6.19)$$

где $T_{\text{н.п}}$ — неучтенные потери времени в течение смены; принимаются равными 30% от продолжительности смены.

Время работы струговой установки в сутки

$$T_{\text{м}} = T_{\text{ц}} n_{\text{стр}} \text{ мин}.$$

После определения возможной нагрузки на лаву по газовому фактору по формуле (6.8) рассчитывают допустимую толщину снимаемой стружки путем деления принятого подвигания очистного забоя в сутки на число стружек $n_{\text{стр}}$.

6.3.2. ДЛЯ СИСТЕМ РАЗРАБОТКИ С ОЧИСТНЫМИ ЗАБОЯМИ ТИПА КАМЕР

Максимальная нагрузка на очистной забой определяется в этих условиях следующим образом.

При щитовой системе разработки $A_{оч}$ принимается в зависимости от пропускной способности (по воздуху) подщитового пространства, газоносности массива в зоне выемки, объема подщитового пространства и его аэродинамической характеристики, а также от графика организации работ (числа циклов $n_{ц}$ в сутки):

$$A_{оч} = n_{ц} A_{в} \text{ т/сут,} \quad (6.20)$$

где $A_{в}$ — количество угля, отбиваемого за один взрывной цикл, т;

$$A_{в} = \frac{1,78 k_{т} \sqrt{h_{уч} V_{щ}} (c - c_0)}{10^3 G_t} \text{ т,} \quad (6.21)$$

где $V_{щ}$ — объем подщитового пространства, м³.

Коэффициент турбулентной диффузии ($k_{т}$) подщитового пространства принимается:

Мощность щита вкрест простирания, м	2	3	4	5	6
Коэффициент турбулентной диффузии $k_{т}$	0,9	0,8	0,6	0,6	0,5

Депрессия участка определяется по формуле

$$h_{уч} = R_{тн} Q_{уч}^2 \text{ мм вод. ст.,} \quad (6.22)$$

где $R_{тн}$ — сопротивление наиболее труднопроветриваемой вентиляционной ветви проектируемого участка; ориентировочно принимается равным 0,10 кр.

Расход воздуха, подаваемого на участок, ориентировочно принимается равным 10,0 м³/с.

Объем подщитового пространства составляет

$$V_{щ} = \frac{H_{щ} n_{с}}{3} \left(\frac{m l_{y.п}}{k_{г.о}} + 2 \sqrt{\frac{m l_{y.п}}{k_{г.о}} + 4} \right) \text{ м}^3, \quad (6.23)$$

где $H_{щ}$ — высота подщитового пространства; определяется по графику, приведенному на рис. 28;

$n_{с}$ — число секций щитового перекрытия;

$l_{y.п}$ — расстояние между углеспускными печами, м;

$k_{г.о}$ — коэффициент, характеризующий отношение мощности пласта к средней «обнаженной» ширине щита (гибкого перекрытия); определяется по графику, приведенному на рис. 29.

П р и м е ч а н и е. Для двоянных щитов объем подщитового пространства равен сумме объемов подщитового пространства двух одинарных щитов.

В условиях комбинированной системы разработки с гибким перекрытием при выемке нижнего слоя столбами по падению максимальная нагрузка на очистные забои нижнего слоя (фронт работ под перекрытием) определяется аналогично тому, как она рассчитывается при щитовой системе разработки. Отличие состоит лишь в том, что количество угля, отбиваемого за один взрывной цикл, определяется по формуле

$$A_b = \frac{k_{\alpha_{щ}} V \bar{h}_{уч} V_{щ} k_T^* (c - c_0)}{7,92 \cdot 10^3 G_t} \text{ т,} \quad (6.24)$$

где $k_{\alpha_{щ}}$ — коэффициент аэродинамического сопротивления призабойного пространства; определяется по графику, приведенному на рис. 30;

k_T^* — коэффициент турбулентной диффузии призабойного пространства под перекрытием; принимается равным 0,8; 0,7; 0,6 и 0,4 при мощности слоя под перекрытием, обрабатываемого одним забоем, соответственно равной 4, 5, 6 и 7 м.

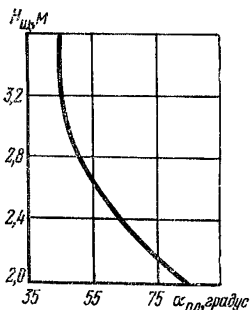


Рис. 28. Зависимость высоты подбитого пространства от угла падения пласта

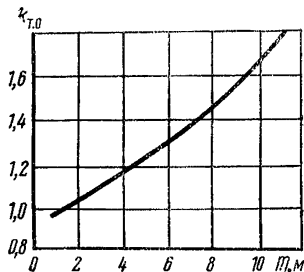


Рис. 29. Зависимость коэффициента, характеризующего отношение мощности пласта к средней «обнаженной» ширине щита, от мощности пласта

В условиях комбинированной системы разработки с гибким перекрытием при выемке нижнего слоя подэтажами по простиранию максимальная нагрузка на забой нижнего слоя определяется по номограмме, приведенной на рис. 5; при этом, чтобы обеспечить надежное сохранение призабойного пространства, высоту рабочего подэтажа l следует принимать в соответствии с решением, полученным по номограмме. Порядок пользования номограммой следующий:

руководствуясь горно-геологическими условиями, и в первую очередь, мощностью пласта и углом падения, устанавливают мощность рабочего слоя под перекрытием m_b ;

от оси x восстанавливают перпендикуляр из точки, соответствующей природной газоносности угольного пласта, до пересечения с линией, соответствующей выбранной мощности слоя m_b ;

из точки пересечения проводят горизонтальную линию до встречи с линией предварительно планируемого уровня суточной добычи из забоя под перекрытием $A_{оч}$;

из точки пересечения опускают перпендикуляр на ось l и продолжают его до пересечения с соответствующей линией природной газоносности; при этом точка пересечения линии l определяет высоту рабочего подэтажа под перекрытием;

из точки пересечения перпендикуляра с соответствующей линией x проводят горизонталь до пересечения с линией I_{max} и определяют максимальную газообильность забоя под перекрытием, а затем определяют расход воздуха для проветривания забоя под перекрытием по формуле

$$Q_{оч} = \frac{100I_{max}}{c - c_0} \text{ м}^3/\text{мин.} \quad (6.25)$$

С учетом величины коэффициента доставки воздуха (см. табл. 27) определяют расход воздуха для проветривания участка $Q_{уч}$;

если на участок невозможно подавать то количество воздуха, которое определено сделанным расчетом, то расчеты по номограмме повторяют при других значениях m_b и $A_{оч}$ до тех пор, пока рассчитанный расход воздуха не будет соответствовать фактическим возможностям распределения его по шахте. Принятое при этом значение $A_{оч}$ и будет определять максимальную нагрузку на забой.

6.4. ПОЛНЫЙ РАСЧЕТ РАСХОДА ВОЗДУХА

6.4.1. РАСХОД ВОЗДУХА ДЛЯ ПРОВЕТРИВАНИЯ ЗАБОЕВ

По фактору газовой деления. Расход воздуха для проветривания призабойных пространств лав при нагрузке на лаву, принятой по газовому фактору,

$$Q_{оч} = 60v_{max}S_{оч} \text{ м}^3/\text{мин.} \quad (6.26)$$

Если нагрузка на лаву принята по другим ограничивающим факторам, то

$$Q_{оч} = \frac{100I_{оч}}{c - c_0} \text{ м}^3/\text{мин.} \quad (6.27)$$

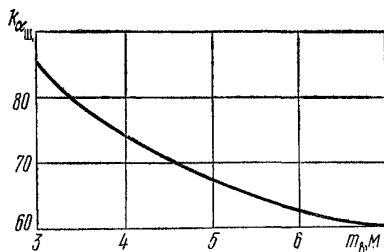


Рис. 30. Зависимость коэффициента аэродинамического сопротивления призабойного пространства под перекрытием от мощности слоя, отрабатываемого одним забоем

где

$$I_{оч} = j \{ k_{дег. е} q_{пл} (1 - k_{дег. пл}) + [(1 - k_{дег. е}) q_{пл} (1 - k_{дег. пл}) + k_{в. п} q_{в. п} (1 - k_{дег. с. п})] \frac{T_m}{1440} \} \text{ м}^3/\text{мин.} \quad (6.28)$$

Расход воздуха при последовательном проветривании n очистных забоев $Q_{п. оч}$ определяется по формуле

$$Q_{п. оч} = 0,14 (q_{оч_1} A_{оч_1} + q_{оч_2} A_{оч_2} + \dots + q_{оч_{n-1}} A_{оч_{n-1}}) k_n \text{ м}^3/\text{мин.} \quad (6.29)$$

Формула применима при условии

$$q_{оч_n} A_{оч_n} \leq \sum_{i=1}^{n-1} q_{оч_i} A_{оч_i};$$

если

$$q_{оч_n} A_{оч_n} > \sum_{i=1}^{n-1} q_{оч_i} A_{оч_i},$$

то расчет ведется по формуле

$$Q_{п. оч} = 0,07 (q_{оч_1} A_{оч_1} + q_{оч_2} A_{оч_2} + \dots + q_{оч_n} A_{оч_n}) k_n \text{ м}^3/\text{мин.} \quad (6.30)$$

Расход воздуха для очистных забоев при щитовой системе разработки и комбинированной системе с гибким перекрытием (КГП) и выемкой нижнего слоя столбами по падению определяется по формуле

$$Q_{оч} = 7,92 \cdot 10^3 \frac{G_f A_b}{k_T (c - c_0)} + Q_{ут} \text{ м}^3/\text{мин.} \quad (6.31)$$

Утечки воздуха через щитовое или гибкое перекрытие

$$Q_{ут} = fS \sqrt{h_{yч}^3} \text{ м}^3/\text{мин.}, \quad (6.32)$$

где для щитовой системы разработки коэффициент $f = 0,04$; для комбинированной системы разработки с гибким перекрытием при выемке нижнего слоя столбами по падению $f = 0,08$; S — площадь щитового или гибкого перекрытия по всей длине действующего забоя; определяется как произведение мощности слоя, обрабатываемого одним забоем (при КГП), на ширину обрабатываемого столба, м^2 .

Расход воздуха, определенный по формуле (6.31), должен удовлетворять условиям:

для щитовой системы разработки

$$Q_{оч} \leq 14 \sqrt{h_{yч} V_{щ}} + Q_{ут} \text{ м}^3/\text{мин.}; \quad (6.33)$$

для КГП с выемкой столбами по падению

$$Q_{оч} \leq k_{\alpha_{щ}} \sqrt{h_{yч} V_{щ}} + Q_{ут} \text{ м}^3/\text{мин.} \quad (6.34)$$

Расход воздуха для проветривания очистных забоев при КГП с выемкой нижнего слоя подэтажами по простиранию определяется по формуле

$$Q_{\text{оч}} = 100 \frac{I_{\text{max}}}{c - c_0} \text{ м}^3/\text{мин.} \quad (6.35)$$

Максимальная абсолютная газообильность забоя определяется по номограмме, приведенной на рис. 5.

Высота рабочего подэтажа l должна быть принята в соответствии с решением, полученным по номограмме.

По газам, образующимся при взрывных работах. Для лав

$$Q_{\text{оч}} = \frac{34}{T} \sqrt{BV} \text{ м}^3/\text{мин.}, \quad (6.36)$$

где V — проветриваемый объем очистной выработки, м^3 ;

$$V = mb_{\text{max}} l_{\text{оч}} \text{ м}^3. \quad (6.37)$$

Для камерообразных выработок

$$Q_{\text{оч}} = \frac{11}{k_T T} \sqrt[3]{BV^2} \text{ м}^3/\text{мин.} \quad (6.38)$$

Объем проветриваемого пространства при комбинированной системе разработки с гибким перекрытием определяется по формулам:

а) для лав монтажного слоя при выемке нижнего слоя подэтажами по простиранию

$$V = Sl_{\text{оч}} \text{ м}^3, \quad (6.39)$$

где S — средняя площадь поперечного сечения поддерживаемого призабойного пространства, м^2 ;

б) для очистных забоев при выемке нижнего слоя столбами по падению

$$V = S_{\text{к}} n_{\text{к}} l_{\text{к}} + S_{\text{п. п}} l_{\text{п. п}} \text{ м}^3, \quad (6.40)$$

где $S_{\text{к}}$ — площадь поперечного сечения наклонно-поперечной канавы, м^2 ;

$n_{\text{к}}$ — число наклонно-поперечных канав;

$l_{\text{к}}$ — длина наклонно-поперечных канав, м ;

$S_{\text{п. п}}$ — площадь поперечного сечения продольного прохода под гибким перекрытием, м^2 ;

$l_{\text{п. п}}$ — длина продольного прохода, м .

По наибольшему числу людей

$$Q_{\text{оч}} = 6n_{\text{ч}} \text{ м}^3/\text{мин.}$$

При последовательном проветривании забоев

$$Q_{\text{оч}} = 6(n_{\text{ч}_1} + n_{\text{ч}_2} + \dots + n_{\text{ч}_i}) \quad (6.41)$$

По пылевому фактору при $m < 1,5$ м. Расчет расхода воздуха по пылевому фактору производится в том случае, когда скорость движения воздуха, рассчитанного по температуре или газовыделению, меньше оптимальной по пылевому фактору. При обособленном проветривании выработок расход воздуха рассчитывается по оптимальным скоростям (табл. 26).

Таблица 26

Регламентированные скорости движения воздуха

Выработки	Значения v , м/с		
	минимально допустимое	оптимальное	максимально допустимое
Очистные	0,9	1,6	4,0
Подготовительные с конвейерной доставкой	0,7	1,3	1,8

Для последовательного проветривания очистных забоев общий расход воздуха определяется по формуле

$$Q_{оч} = 60v_{п. ф} S_{оч} + 60v_{min} \sum S_{пр. ш} \text{ м}^3/\text{мин}, \quad (6.42)$$

где v_{min} — минимальная по ПБ скорость движения воздуха по выработке, м/с;

$\sum S_{пр. ш}$ — суммарная площадь поперечного сечения промежуточных штреков, по которым подается подсвежающая струя, м^2 .

Скорость движения воздуха в призабойном пространстве верхней лавы $v_{оч}$ должна удовлетворять условию $1,6 \leq v_{оч} \leq 4$ м/с.

Для проветривания лавы принимается наибольший расход воздуха, полученный из приведенных выше расчетов.

Расход воздуха для проветривания резервных лав принимается из расчета 50% расхода воздуха при нормальной работе лавы.

6.4.2. РАСХОД ВОЗДУХА ДЛЯ ПРОВЕТРИВАНИЯ ВЫЕМОЧНОГО УЧАСТКА

По постоянно выделяющимся газам. При схемах проветривания, не предусматривающих обособленного разбавления газа по источникам его поступления,

$$Q_{уч} = Q_{оч} k_{ут. в} \text{ м}^3/\text{мин}; \quad (6.43)$$

при этом $k_{ут. в}$ определяется по табл. 22.

При схемах проветривания, предусматривающих обособленное разбавление газа по источникам его поступления,

$$Q_{уч} = Q_{оч} k_{ут. в} + Q_{доп} \text{ м}^3/\text{мин}. \quad (6.44)$$

Расход воздуха в дополнительной выработке для обособленного разбавления метана, выделяющегося из выработанного пространства лавы и из транспортируемого угля, определяется по формуле

$$Q_{\text{доп}} = \frac{A_{\text{оч. в. п}} (1 - k_{\text{в. п}})}{14,4} + \frac{j (x'_0 - x''_0) 100}{c} - Q_{\text{оч}} (k_{\text{ут. в}} - 1) \text{ м}^3/\text{мин}, \quad (6.45)$$

где x'_0 и x''_0 — остаточная метановосность отбитого угля соответственно в начале и конце пути обособленного разбавления, $\text{м}^3/\text{т}$ угля. Определяется по методикам бассейновых институтов.

Таблица 27

Значения коэффициента доставки воздуха

Система разработки	k_d
Длинные столбы по простиранию (лава-этаж) при мощности пласта, м:	
до 1	1,7
1—2	1,3
более 2	1,2
Длинные столбы по простиранию с двумя-тремя подэтажами при мощности пласта, м:	
до 1	1,5
более 1	1,2
Длинные столбы по простиранию (более трех подэтажей)	1,6
Длинные столбы по восстанию	1,3
Щитовая (жесткие, эластичные щиты) в условиях мощных пластов	2,0
Щитовая в условиях пластов средней мощности (до 3,5 м)	1,7
Парные штреки при прямом порядке отработки	1,4
Парные штреки при обратном порядке отработки	1,2
Наклонные слои с обрушением	1,6
Наклонные слои с закладкой	1,3
Подэтажные штреки	1,6
Подэтажная гидроотбойка камерная (в условиях шахты «Томусинская 1—2»)	1,7
Длинные столбы по восстанию с выемкой заходками по падению (при гидродобыче)	2,0
Комбинированная с гибким перекрытием:	
при работе только монтажного слоя и числе подэтажей:	
2	1,5
3	1,6
при работе только нижних слоев с выемкой:	
по простиранию, один скат в блоке	3,8
по падению, один скат в блоке	4,0
по простиранию, два ската в блоке	4,5
по падению, два ската в блоке	4,7
Слоевые с гидрозакладкой выработанного пространства	1,1
Длинные столбы по простиранию:	
с управлением кровлей плавным опусканием при прямой схеме проветривания	1,7
то же при возвратноточной схеме проветривания с наличием промежуточных штреков	1,8

По наибольшему числу людей

$$Q_{\text{уч}} = 6n_{\text{ч}}k_{\text{ут. в}} \text{ м}^3/\text{мин.} \quad (6.46)$$

По газам, образующимся при взрывных работах на участке,

$$Q_{\text{уч}} = Q_{\text{оч}}k_{\text{ут. в}} \text{ м}^3/\text{мин.}, \quad (6.47)$$

где $Q_{\text{оч}}$ — максимальный из расходов воздуха для разбавления газов, образующихся при взрывных работах в лаве или в других выработках, находящихся на участке.

Для Кузбасса и аналогичных условий

$$Q_{\text{уч}} = Q_{\text{оч}}k_{\text{д}} \text{ м}^3/\text{мин.}; \quad (6.48)$$

значение $k_{\text{д}}$ принимается по табл. 27.

6.4.3. РАСХОД ВОЗДУХА ДЛЯ ПРОВЕТРИВАНИЯ КАМЕР

Расход воздуха для проветривания складов ВМ определяется по формуле

$$Q_{\text{к}} = 0,07V_{\text{к}} \text{ м}^3/\text{мин.}, \quad (6.49)$$

где $V_{\text{к}}$ — суммарный объем выработок склада ВМ, м^3 .

Для проветривания электромашинных и трансформаторных камер

$$Q_{\text{к}} = \frac{50 \sum N_i (1 - \eta_i) k_{\text{зг}}}{24 - t_0} \text{ м}^3/\text{мин.}, \quad (6.50)$$

где $k_{\text{зг}}$ — коэффициент загрузки в течение суток; для установок с продолжительностью непрерывной работы 1 ч и более $k_{\text{зг}} = 1$; для периодически работающих установок с продолжительностью непрерывной работы менее 1 ч $k_{\text{зг}}$ рассчитывается по формуле

$$k_{\text{зг}} = \frac{T_{\text{р}}}{24}; \quad (6.51)$$

$T_{\text{р}}$ — суммарная продолжительность работы установки в течение суток, ч;

$$t_0 = t_{\text{о. д}} + \sum_{i=1}^n \frac{[0,064 (t_{\text{п}i} - t_i) + 1,18] l_i}{Q_i} \pm 0,0045 \Delta H, \quad (6.52)$$

где $t_{\text{о. д}}$ — температура воздуха в околоствольном дворе, $^{\circ}\text{C}$;

$t_{\text{п}i}$ — температура пород в середине i -й выработки, $^{\circ}\text{C}$;

t_i — температура воздуха в начале i -й выработки, $^{\circ}\text{C}$;

l_i — длина i -й выработки, м;

ΔH — разность высот околоствольного двора и камер, м.

Знак плюс относится к случаю нисходящего движения воздушной струи, минус — восходящего ее движения.

Температура воздуха в околоствольном дворе определяется по формуле

$$t_{o. r} = 19,8 + \sqrt{185 + 1,33\varphi_1 k_\varphi + 30,5(t_{пов} + 0,01H)} \text{ } ^\circ\text{C}, \quad (6.53)$$

где φ_1 — относительная влажность на поверхности, доли единицы; величины φ_1 и $t_{пов}$ принимаются средние за самый теплый месяц по данным метеостанции;

k_φ — коэффициент, учитывающий влияние относительной влажности воздуха на изменение его температуры;

$$k_\varphi = 208 + 9,1t_{пов} + t_{пов}^2. \quad (6.54)$$

Для условий Донбасса

$$t_{o. д} = 25,8 - 10\varphi_{o. д} + 0,0045H, \quad (6.55)$$

где $\varphi_{o. д}$ — относительная влажность в околоствольном дворе; принимается по данным замеров. При отсутствии данных принимается ориентировочно: для сухих стволов — 0,75—0,80; при влажных стенках ствола — 0,80—0,85; при наличии капежа — 0,85—0,90.

Если для обособленного проветривания камеры используется отдельная выработка, то расход воздуха определяется по формуле

$$Q_k = \frac{[0,3(t_n - t_0) + 3] P t_n + Q_{доп}}{60(26 - t_0)} \text{ м}^3/\text{мин}, \quad (6.56)$$

где

$$Q_{доп} = 860 \sum N_i (1 - \eta_i) k_{зг}. \quad (6.57)$$

Расчет расхода воздуха для проветривания зарядных камер производится по формуле

$$Q_k = 30k_3 n_a \text{ м}^3/\text{мин}, \quad (6.58)$$

где k_3 — коэффициент, учитывающий тип применяемых аккумуляторных электровозов; принимается по табл. 28;

n_a — число одновременно заряжаемых аккумуляторных батарей.

Т а б л и ц а 28

Значения коэффициента k_3
для различных типов электровозов

Тип электровоза	k_3
4,5АРП и ему подобные	0,6
А10-1 (8АРП-600)	1,5
А10-2 (8АРП-900)	1,6
13АРП-900 и ему подобные	2,2

6.4.4. УТЕЧКИ ВОЗДУХА ЧЕРЕЗ ВЕНТИЛЯЦИОННЫЕ СООРУЖЕНИЯ

Величина утечек воздуха в подземных выработках шахты при разработке пластов мощностью до 2,5 м определяется по формуле

$$Q_{\text{ут. ш}} = \sum Q_{\text{ут. вт. уч}} + \sum Q_{\text{ут. пар}} + \sum Q_{\text{ут. о. д}} \text{ м}^3/\text{мин}, \quad (6.59)$$

где $\sum Q_{\text{ут. вт. уч}}$, $\sum Q_{\text{ут. пар}}$, $\sum Q_{\text{ут. о. д}}$ — суммарные утечки воздуха в пределах вентиляционных участков, параллельных выработок и околоствольных дворов шахты.

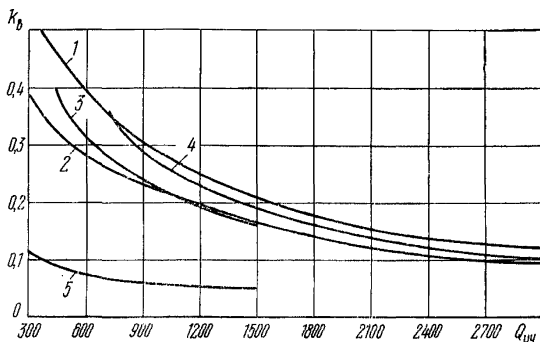


Рис. 31. Зависимость коэффициента $k_{\text{в}}$ от расхода воздуха на выемочном участке:

1 — возвратноточные схемы I и II групп; 2 — возвратноточные схемы при спаренных лавах и прямоточные схемы I и II групп; 3 — возвратноточные схемы 1-го типа III группы; 4 — возвратноточные схемы 2-го и 3-го типов III группы; 5 — схемы IV и V групп

Утечки воздуха в пределах вентиляционного участка определяются по формуле

$$Q_{\text{ут. вт. уч}} = k_{\text{ут}} Q_{\text{пол}} \text{ м}^3/\text{мин}, \quad (6.60)$$

где

$$Q_{\text{пол}} = \sum Q_{\text{уч}} + \sum Q_{\text{п}} + \sum Q_{\text{о. в}} + \sum Q_{\text{оч. о}} + \sum Q_{\text{к}} \text{ м}^3/\text{мин}, \quad (6.61)$$

где $Q_{\text{о. в}}$ — расход воздуха для проветривания обособленно проветриваемых выработок, $\text{м}^3/\text{мин}$;

$Q_{\text{оч. о}}$ — расход воздуха для проветривания погашаемых лав, $\text{м}^3/\text{мин}$;

$k_{\text{ут}}$ — коэффициент утечек воздуха, учитывающий горно-технические условия: $k_{\text{ут}} = k_{\text{в}} k_{\text{к. оч}} k_{\text{я}} k_{\text{гр}} k_{\text{под}} k_{\text{д}}$;

$k_{\text{в}}$ — коэффициент, учитывающий расход воздуха на выемочном участке $Q_{\text{уч}}$; принимается по графику (рис. 31) в зависимости от схемы проветривания выемочного участка;

$k_{к. оч}$ — коэффициент, учитывающий число одновременно обрабатываемых на вентиляционном участке выемочных участков $n_{уч}$;

$k_{я}$ — коэффициент, учитывающий число ярусов в панели;

$k_{гр}$ — коэффициент, учитывающий группу вентиляционных участков;

$k_{под}$ — коэффициент, учитывающий особенности подготовки и обработки выемочных участков;

$k_{н}$ — коэффициент, учитывающий величину расчетной депрессии вентиляционного участка.

Значения указанных коэффициентов приведены в табл. 29.

Таблица 29

Значения коэффициентов для определения утечек воздуха

Коэффициент	Группа схем вентиляционных участков	Схема проветривания выемочного участка	Значения коэффициентов
$k_{к. оч}$	I, II	Возвратноточная	1,00; 0,75 *
		Прямоточная	1,00; 0,55 *
	III	Возвратноточная	1,00; 0,50 *
$k_{я}$	I, II	Возвратноточная	0,90; 1,00; 1,10 **
		Прямоточная	0,85; 1,00; 1,20 **
$k_{гр}$	II	Возвратно- или прямоточная	0,95
	III	Прямоточная	0,05
$k_{под}$		Подготовка спаренными штреками при возвратноточных схемах 1-го типа	1,50
		Пластовая подготовка при разделении свежей и исходящей струи кроссингами	1,40
		Обработка парными штреками (с повторным использованием ярусных штреков)	0,70
$k_{н}$		При неизвестном распределении депрессии	1,00

Примечание. В остальных случаях указанные коэффициенты следует принимать равными 1,00.

* Первая и вторая цифры соответственно при $n_{уч} = 2$ и 4.

** Первая, вторая и третья цифры соответственно при числе ярусов, равном четырём, шести и восьми.

Для схем проветривания VI—VIII групп значения $k_{ут}$ приведены в табл. 30.

Утечки воздуха в параллельных выработках определяются по формуле

$$Q_{ут. пар} = \frac{0,01 n_{п} k_{пр} Q_{кон}}{k_{с}} \text{ м}^3/\text{мин}, \quad (6.62)$$

где $n_{п}$ — число перемычек;

$k_{пр}$ — приведенные утечки воздуха; принимаются по табл. 10;

$Q_{кон}$ — расход воздуха в конце параллельных выработок, $\text{м}^3/\text{мин}$.

Значения коэффициента $k_{ут}$ для схем проветривания VI—VIII групп

Группа схем проветривания	Вариант системы разработки	$k_{ут}$
VI	С параллельными штреками	1,10
	С параллельными и промежуточными штреками	0,15
	С послойной выемкой мощных пластов	0,20
VII	С разделением на два слоя	0,10
	С разделением на три слоя	0,10
	С разделением каждого из двух слоев на три подэтажа	0,15
VIII	Наклонно-поперечные слои с гидрозакладкой на крутых пластах	0,15
	Наклонные слои с гидрозакладкой на пологих пластах	0,10

Утечки воздуха в пределах околоствольных дворов шахты определяются по табл. 31. Группа околоствольного двора принимается по табл. 32 в зависимости от числа и типа вентиляционных

Таблица 31

Нормы утечек воздуха для различных групп околоствольных дворов

Схема проветривания шахты	Значения утечек (m^3/min) для околоствольных дворов группы				
	I	II	III	IV	V
Центральная или комбинированная	330	450	570	660	210
Центрально-отнесенная или фланговая	120	180	240	300	—

сооружений (путей утечек воздуха). При двух воздухоподающих стволах утечки воздуха в пределах околоствольных дворов вентиляционных горизонтов (V группа) следует удваивать.

Таблица 32

Определение группы околоствольного двора

Пути утечек воздуха	Наличие путей утечек для околоствольных дворов группы			
	I	II	III	IV
Сбойка между стволами	+	+	+	+
Ходок чистки зумпфа	+	+	+	+
Угольная разгрузочная яма	+	+	+	+
Породная разгрузочная яма	—	—	+	+
Вспомогательные выработки	—	+	—	+

При повторных расчетах, когда известно примерное распределение депрессии по вентиляционной сети, вводится поправка на величину расчетной депрессии вентиляционного участка $h_{вт.уч}$:

$$k_h = \left(\frac{h_{вт.уч}}{h_{вт.уч0}} \right)^{0.4}, \quad (6.63)$$

где $h_{вт.уч0}$ — базовая депрессия вентиляционного участка, мм вод. ст.;

$h_{вт.уч0} = 160$ мм вод. ст. для вентиляционных участков I — III групп;

$h_{вт.уч0} = 40$ мм вод. ст. для IV и V групп.

Для упрощения расчетов в табл. 33 приведены значения k_h .

Утечки воздуха в околоствольных дворах определяются по графикам (рис. 32).

На начальный период отработки вентиляционного участка (для расчета минимальной депрессии вентилятора) утечки воздуха следует принимать в размере 40% от величины, полученной по формуле (6.59).

Для остальных групп вентиляционных участков (VI—VIII) и нетиповых схем величина утечек определяется путем суммирования утечек через каждое вентиляционное сооружение.

Нормы утечек воздуха через вентиляционные сооружения в пределах вентиляционных участков приведены в табл. 34, 35 и 36.

Нормы утечек воздуха через вентиляционные сооружения за пределами вентиляционных участков следует увеличивать

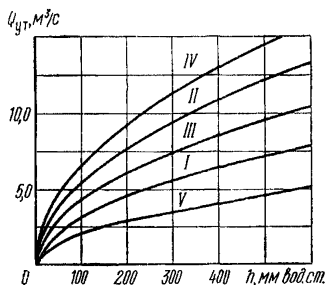


Рис. 32. Зависимость утечек воздуха для различных групп околоствольных дворов от уровня депрессии: I—V — группы околоствольных дворов

Т а б л и ц а 33

Значения коэффициента k_h

$h_{вт.уч} : h_{вт.уч0}$	k_h	$h_{вт.уч} : h_{вт.уч0}$	k_h
0,3	0,563	1,2	1,076
0,4	0,693	1,3	1,111
0,5	0,758	1,4	1,144
0,6	0,815	1,5	1,176
0,7	0,867	1,6	1,207
0,8	0,915	1,7	1,237
0,9	0,959	1,8	1,265
1,0	1,000	1,9	1,293
1,1	1,039	2,0	1,319

Таблица 34

Нормы утечек воздуха через перемычки

Типы перемычек	Боковые породы	Утечки воздуха (м³/мин) при площади перемычек, м²			
		4	7	10	15
Бетонные, кирпичные, бето- нитовые, шлакоблочные, каменные	Монолитные	7	10	12	16
	Трещиноватые	11	16	20	26
Чураковые	Монолитные	13	17	22	28
	Трещиноватые	19	25	32	42

Таблица 35

Нормы утечек воздуха через вентиляционные шлюзы из двух дверей

Типы перемычек, в которых установлена дверь	Боковые породы	Утечки воздуха (м³/мин) для дверей		
		одност- ворчатых для про- хода людей	одност- ворчатых для тран- спорта	двух- створча- тых
Бетонные, кирпичные, бе- тонитовые, шлакоблоч- ные, камешные	Монолитные	19	29	43
	Трещиноватые	27	37	54
Чураковые	Монолитные	40	50	77
	Трещиноватые	55	65	82

Таблица 36

Нормы утечек воздуха через кроссинги

Тип кроссинга	Утечки воздуха (м³/мин) при порогах	
	монолит- ных	трещино- ватых
Глухой	35	54
Со шлюзом для прохода людей	45	70
С односторонним шлюзом для транспорта	53	77
С двусторонним шлюзом для транспорта	70	100

в 1,33 раза, в околоствольных дворах — в 1,45 раза по сравнению со значениями, приведенными в табл. 34—36.

Для Кузнецкого и других бассейнов с аналогичными условиями утечки воздуха при его движении от подающего ствола до выемочных участков могут быть рассчитаны по формуле

$$\sum Q_{\text{ут. ш}} = (k_A \sum Q_{\text{уч}} + \sum Q_{\text{п}}) k_7, \quad (6.64)$$

где k_7 определяется по табл. 18.

6.4.5. РАСХОД ВОЗДУХА ДЛЯ ПРОВЕТРИВАНИЯ ВЕНТИЛЯЦИОННОГО УЧАСТКА И ШАХТЫ

Расход воздуха для проветривания выработок вентиляционного участка определяется по формуле

$$Q_{\text{вт. уч}} = 1,1 (k_A \sum Q_{\text{уч}} + \sum Q_{\text{п}} + \sum Q_{\text{к}} + \sum Q_{\text{оч. о}} + \sum Q_{\text{о. в}}) (1 + k_{\text{вт}}) \text{ м}^3/\text{мин}, \quad (6.65)$$

где $Q_{\text{о. в}}$, $Q_{\text{оч. о}}$ — расход воздуха соответственно для обособленно проветриваемых выработок и для погашаемых лав в пределах вентиляционного участка.

Коэффициент возможного увеличения добычи k_A принимается равным 1,15.

Расход воздуха на участках определяется по формулам (6.43) и (6.44). Излишек воздуха, обусловленный введением коэффициента k_A , распределяется по основным горным выработкам.

Расчет расхода воздуха для обособленно проветриваемых выработок $Q_{\text{о. в}}$ (бресберги и уклоны с конвейерной доставкой угля, главные штреки при секционной схеме проветривания и др.) производится по фактической их газообильности и проверяется по минимально допустимой скорости воздушной струи согласно ПБ. Для выработок глубоких шахт расход воздуха проверяется или рассчитывается по тепловому фактору в соответствии с Временной инструкцией по проверке количества воздуха для проветривания угольных шахт по тепловому фактору. Для погашаемых лав в пределах вентиляционного участка расход воздуха $Q_{\text{оч. о}}$ определяется по формуле

$$\sum Q_{\text{оч. о}} = k_{14} k_{15} k_{\text{вт. уч}} Q_{\text{уч}} \text{ м}^3/\text{мин}, \quad (6.66)$$

где k_{14} — коэффициент, учитывающий число одновременно отработываемых лав в пределах вентиляционного участка; при одновременной отработке четырех и менее лав $k_{14} = 1$; при одновременной отработке пяти и более лав, а также при поддержании хотя бы одного из выемочных штреков в течение всего периода отработки выемочного участка (например, при сплошной системе разработки) $k_{14} = 2$;

k_{15} — коэффициент, учитывающий расход воздуха для проветривания погашаемых лав; для негазовых шахт и для шахт, разрабатывающих одиночный газовый пласт, $k_{15} = 0,4$; для шахт, разрабатывающих свиту пластов, $k_{15} = 0,5$;

$k_{\text{вт. уч}}$ — коэффициент, учитывающий число одновременно действующих вентиляционных участков, проветриваемых одним вентилятором; $k_{\text{вт. уч}} = 0,85$ при одном вентиляционном участке; $k_{\text{вт. уч}} = 0,45$ при двух и более вентиляционных участках.

Общий расход воздуха для проветривания шахты определяется по формуле

$$Q_{\text{ш}} = 1,1 (k_A \sum Q_{\text{уч}} + \sum Q_{\text{п}} + \sum Q_{\text{о. в}} + \sum Q_{\text{оч. о}} + \sum Q_{\text{к}} + \sum Q_{\text{ут. ш}}) \text{ м}^3/\text{мин.} \quad (6.67)$$

Чтобы концентрация газа в общей исходящей струе шахты не превышала 0,75, должно соблюдаться следующее условие:

$$1,1 (k_A \sum Q_{\text{уч}} + \sum Q_{\text{п}} + \sum Q_{\text{о. в}} + \sum Q_{\text{оч. о}} + \sum Q_{\text{к}} + \sum Q_{\text{ут. ш}}) \geq \geq 133 (\sum I_{\text{уч}} + \sum I_{\text{п}} + \sum I_{\text{ст}} + \sum I_{\text{о. в}}), \quad (6.68)$$

где $\sum Q_{\text{к}}$ — расход воздуха для обособленного проветривания камер, расположенных за пределами околоствольных дворов, $\text{м}^3/\text{мин}$;

$\sum Q_{\text{ут. ш}}$ — сумма утечек воздуха за пределами участков за вычетом утечек в околоствольных дворах, $\text{м}^3/\text{мин}$;

$\sum I_{\text{уч}}$ — суммарное количество газа, выделяющегося из участков (с учетом неравномерности газовыделения), $\text{м}^3/\text{мин}$.

6.4.6. ПРОИЗВОДИТЕЛЬНОСТЬ ВЕНТИЛЯТОРНЫХ УСТАНОВОК

Производительность вентилятора определяется по формуле

$$Q_{\text{в}} = Q_{\text{ш}} k_{\text{ут. вн}}, \quad (6.69)$$

где $k_{\text{ут. вн}}$ — коэффициент, учитывающий утечки воздуха через надшахтные сооружения и каналы вентиляторов.

На первом этапе проектирования коэффициент $k_{\text{ут. вн}}$ следует принимать равным: для случаев установки вентиляторов на скиповом стволе — 1,25; на клетевом — 1,20; на стволах и шурфах, не используемых для подъема, — 1,10; на шурфах, используемых для подъема и спуска материалов, — 1,30.

При выборе вентилятора необходимо предусматривать запас по производительности не менее 20%.

На втором этапе проектирования при строительстве надшахтных зданий в соответствии с Рекомендациями по проектированию, строительству и эксплуатации герметических надшахтных зданий и сооружений («Недра», 1975), когда известны параметры поверхностных сооружений и рассчитана депрессия шахты, величина внешних утечек определяется как сумма прососов воздуха через отдельные элементы сооружений и их сопряжения:

$$\begin{aligned} \sum Q_{\text{ут. вн}} = & (Q_{\text{ж. с}} S_1 + Q_{\text{к. с}} S_2 + Q_{\text{об. к}} S_3 + Q_{\text{пер}} S_4 + Q_{\text{ок. ст}} P_1 + \\ & + Q_{\text{ок. пер}} P_2 + Q_{\text{ст. бл}} S_5 + Q_{\text{пр}} P_3 + Q_{\text{дв. кор}} P_4 + Q_{\text{б. пер}} S_6 + \\ & + Q_{\text{рас}} S_7 + Q_{\text{сп}} P_5 + Q_{\text{бун}} + Q_{\text{отв}} + Q_{\text{кл}} + \sum Q_{\text{в. кон}}) k_{16}, \quad (6.70) \end{aligned}$$

где S_1, S_2, \dots, S_7 — площади отдельных элементов конструкций вентиляционных сооружений (железобетонных ограждений, кирпичных стен, металлических обшивок, копра, перекрытий и покрытий, мест заделки балок перекрытий, расстрелов), м^2 ;

P_{12}, P_2, \dots, P_5 — периметры примыкания или сопряжения конструктивных элементов сооружений (уплотнение стекла в оконной раме, переплета с оконной коробкой, примыкание полотна двери к раме, дверных коробок к стене, атмосферных ляд и ляд диффузоров к раме), м ;

$Q_{\text{буш}}, Q_{\text{отва}}, Q_{\text{кл}}$ — утечки воздуха соответственно через слой угля в бункере, через отверстия в обшивке копра и зазоры в клапанах для прохода подъемных канатов;

k_{16} — коэффициент, учитывающий кратковременные периодические нарушения сплошности ограждений и сопряжений конструктивных элементов под влиянием различных факторов (динамические колебания и вибрации при работе подъемных сосудов, появление усадочных трещин в бетоне или кладке и др.) в период эксплуатации сооружений; принимается равным 1,25.

Удельные показатели прососов воздуха через элементы герметических конструкций определяются расчетным способом по эмпирическим формулам (табл. 37) и графикам (рис. 33).

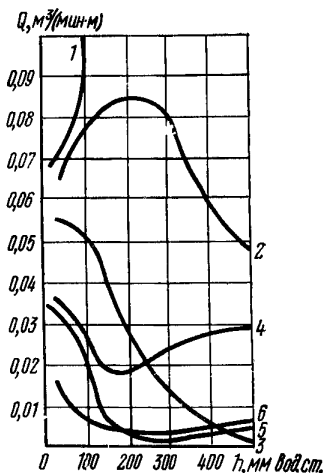


Рис. 33. Зависимость удельных утечек воздуха через конструктивные элементы надшахтного адания от уровня депрессии при различных типах прокладок: 1 — войлочная прокладка; 2 — из конвейерной ленты; 3 — из прорезиненного шланга; 4 — петлеобразная резиновая с хлопчатобумажным шнуром; 5 — профилированная, тип I; 6 — профилированная, тип II

Удельные прососы воздуха через элементы конструкции
надшахтного здания

Элементы конструкции герметических сооружений	Удельная норма прососов воздуха, л/мин	Формулы для определения удельных прососов воздуха через элементы конструкций
Железобетонные стены, металлические обшивки копров, места заделки балок перекрытий, м ²	100	Для действующих шахт $Q_{ж.с} = \frac{-5,788 + \sqrt{33,4 + 0,104h_{ш}}}{0,052}$
	50	Для вновь строящихся шахт $Q'_{ж.с} = 1,9 + 0,24h_{ш} + 0,0000044h_{ш}^2$
Стены из кирпича или шлакоблоков, м ²	50	$Q_{к.с} = \frac{-25,4 + \sqrt{645,2 + 0,96h_{ш}}}{0,48}$
Плиты покрытия и перекрытия, м ²	30	$Q_{пер} = \frac{h_{ш} - 14,5}{20,6}$
Ограждения из стеклоблоков, м ²	30	$Q_{ст. бл} = \sqrt{\frac{1,13}{27,5} h_{ш}}$
Места заделки расстрелов в стенах, м ²	30	$Q_{рас} = \frac{h_{ш} + 19,8}{25,8}$
Примыкание коробок дверей и ворот к стенам, м	30	$Q_{дв. кор} = \frac{h_{ш} - 12,3}{24,4}$
Соединение оконных переплетов с коробкой, уплотнение стекла в оконной раме, м	30	$Q_{ок. пер} = \sqrt{\frac{1,6}{1,6} h_{ш}}$
Примыкание полотна дверей, ворот, ляд к дверным коробкам и рамам, м	30	Определяется по графикам (рис. 33)
Сопряжения элементов конструкций, отверстия в обшивках или оболочках копров, зазоры в клапанах для прохода подъемных канатов, м	По расчету	$Q_{сп} = 2,63S\sqrt{h_{ш}}$

Примечание. Удельная норма прососов воздуха через элементы конструкций определена при депрессии 600 мм вод. ст.

7. РАСЧЕТ ДЕПРЕССИИ ШАХТ

7.1. ОБЩЕШАХТНАЯ ДЕПРЕССИЯ

В соответствии с Нормами технологического проектирования угольных шахт, разрезов и обогатительных фабрик максимальная статическая депрессия шахт, как правило, ограничивается 300 мм вод. ст.; для сверхкатегорных по газу шахт и шахт мощ-

ностью 4000 т в сутки и более допускается депрессия не выше 450 мм вод. ст. при соответствующих обоснованиях.

При определении сечений выработок околоствольных дворов по максимальной скорости движения струи необходимо учитывать загромождение их подвижным составом: для этого сечение выработок на участках возможного скопления транспортных средств должно увеличиваться на величину их живого сечения.

Для выбора вентилятора главного проветривания и подсчета затрат на проветривание необходимо знать минимальную и максимальную расчетные депрессии по периодам. За общешахтную депрессию принимается максимальное значение из депрессий всех направлений. Депрессия направления определяется по формуле

$$h_{ш} = \frac{h_{п. н}}{k_{к. в} \cdot k_{м. с}} + \frac{h_{вох}}{k_{к. в}} \text{ мм вод. ст.}, \quad (7.1)$$

где $h_{п. н}$ — депрессия подземных выработок направления; находится как сумма депрессий отдельных последовательно соединенных ветвей, входящих в направление от устья воздухоподающего ствола до входа в канал вентилятора;

$$h_{п. н} = h_1 + h_2 + h_3 + \dots + h_n \text{ мм вод. ст.}; \quad (7.2)$$

$k_{к. в}$ — коэффициент, учитывающий потери депрессии в канале вентилятора, включая потери, вызываемые поворотом струи из ствола в канал; принимается равным 0,9;

$k_{м. с}$ — коэффициент, учитывающий потери депрессии, вызываемые местными сопротивлениями, в главных общешахтных выработках, т. е. за пределами вентиляционных участков; принимается равным 0,9;

$h_{вох}$ — потери депрессии в воздухоохладителях (определяются при выборе и расчете установок для кондиционирования воздуха).

Расчеты депрессии по каждому направлению сводятся в специальную таблицу (табл. 38).

Таблица 38

Формуляр для подсчета общешахтной депрессии

Название выра- ботки	Участок	Тип крепя	α	$S, \text{ м}^2$	S^2	$P, \text{ м}$	$r_{100}, \text{ кг}$	$l, \text{ м}$	$Q, \text{ м}^3/\text{с}$	Q^2	$h, \text{ мм}$ вод. ст.	$v, \text{ м}/\text{с}$
1	2	3	4	5	6	7	8	9	10	11	12	13

Примечание. Графа 8 для действующих шахт заполняется по материалам депрессионных съемок.

Потери депрессии в лавах подсчитываются по методике, изложенной в приложении I.

Депрессия механизированных лав на крутых пластах определяется с учетом влияния потока падающего угля, образующегося при работе комбайна,

$$h'_{оч} = h_{оч} \pm h_T \text{ мм вод. ст.}, \quad (7.3)$$

где h_T — депрессия, создаваемая потоком падающего угля при том же расходе воздуха.

Знак плюс ставится при восходящем проветривании лавы и при нисходящем, если скорость вентиляционной струи превышает скорость движения угля, в остальных случаях при нисходящем проветривании ставится знак минус.

Депрессия h_T определяется по формуле

$$h_T = 30,5 k_{дв} v_{от}^2 \beta_o l_{оч} \text{ мм вод ст.}, \quad (7.4)$$

где $k_{дв}$ — коэффициент, учитывающий сопротивление потока движущегося угля;

$v_{от}$ — относительная скорость движения угля, м/с;

β_o — объемная концентрация угля.

Значение $v_{от}$ определяется по формуле

$$v_{от} = v_v \pm v,$$

где v_v — скорость движения угля в лаве. Знак плюс соответствует восходящему проветриванию, знак минус — нисходящему.

Максимальная скорость движения угля в лаве зависит от угла наклона направления движения его и равна:

Угол наклона направления движения угля, градус	45	50	55	60	65	70
Скорость движения угля, м/с	3,4	4,1	4,8	5,6	6,4	7,2

Угол наклона направления движения угля определяется по формуле

$$\sin \beta = \sin \alpha_{пл} \sin \varepsilon, \quad (7.5)$$

где ε — угол наклона забоя к плоскости пласта (к линии горизонта).

Объемная концентрация угля

$$\beta_o = \frac{j}{\gamma v_T m_b b \lambda}, \quad (7.6)$$

где λ — коэффициент, учитывающий загроможденность сечения лавы; для лав, оборудованных механизированными крепями типа «Днепр», $\lambda = 0,6 \div 0,7$.

Ширина рабочего пространства берется согласно паспорту крепления лав, но не более 10 м.

Коэффициент $k_{дв}$ зависит от объемной концентрации угля и равен:

$\beta_0 \cdot 10^3$	0,1—0,5	0,51—1,0	1,01—1,5	1,51—3,0	3,01—5,0
$k_{дв}$	0,065	0,060	0,055	0,050	0,045

Депрессия капитальных и подготовительных выработок рассчитывается по формуле

$$h = \frac{\alpha P l_p Q_p^2}{S^3} = R Q_p^2 \quad (7.7)$$

или

$$h = \frac{\alpha k_\phi l_p Q_p^2}{S^{2,5}}, \quad (7.8)$$

где Q_p — расчетный расход воздуха по выработкам рассматриваемого направления;

k_ϕ — коэффициент формы поперечного сечения выработки; принимается для выработок круглого сечения равным 3,54, сводчатого — 3,8, трапециевидного — 4,15.

Расчетный расход воздуха Q_p по выработкам рассматриваемого направления как при полном, так и при упрощенном расчетах принимается:

а) в лаве

$$Q_p = Q_{оч}; \quad (7.9)$$

б) в выработках выемочных участков

$$Q_p = n_{оч} Q_{оч} k_{ут.в} + Q'_{доп}, \quad (7.10)$$

где $n_{оч}$ — число лав, в которые подается или из которых выдается воздух по данной выемочной выработке;

$Q'_{доп}$ — дополнительный расход воздуха в выемочной выработке для разбавления поступающего в нее газа. Величина $Q'_{доп}$ определяется конкретной схемой проветривания выемочного участка. Так, для воздухоподающих и воздуховыдающих выработок в схемах с последовательным разбавлением газа $Q'_{доп} = 0$. Для схемы, например, 2-В-З-нв-пт-н величина $Q'_{доп}$ в воздухоподающей выработке должна учитывать воздух, необходимый для разбавления газа, выделяющегося из отбитого угля и выработанных пространств двух лав, а в воздуховыдающих — воздух для разбавления газа, выделяющегося из выработанного пространства одной лавы, и т. д.;

в) в общеучастковых выработках вентиляционного участка на всей их расчетной длине (уклоны, бремсберги, ходки, групповые

штреки, главные откаточные и вентиляционные штреки в пределах вентиляционных участков)

$$Q_p = Q_{\text{вт. уч.}}; \quad (7.11)$$

4) во всех общешахтных выработках — равным общему потребному расходу воздуха для проветривания. При рассредоточенных утечках воздуха за Q_p принимается среднее геометрическое из начального $Q_{\text{нач}}$ и конечного $Q_{\text{кон}}$ расходов (в начале и в конце выработки):

$$Q_p = \sqrt{Q_{\text{нач}} Q_{\text{кон}}}; \quad (7.12)$$

при сосредоточенных утечках воздуха расчет производится по участкам.

Депрессия рассчитывается по годам или наиболее характерным периодам развития горных работ на весь срок существования шахты. Расчет производится для каждого пласта и в некоторых случаях — для каждого вентиляционного участка. Минимальная и максимальная величины депрессии рассчитываются для первых 15—25 лет, т. е. на срок службы вентилятора.

При выборе струи с максимальной депрессией следует учитывать, что последняя почти всегда соответствует отработке предпоследних ярусов, столбов и т. д. в панели, выемочном поле. В этот период на вентиляционный участок необходимо подавать наибольшее количество воздуха.

Величина $h_{\text{ш}}$ по струе с максимальной депрессией не должна превышать установленного Нормами технологического проектирования угольных шахт предела депрессии h . При несоблюдении этого условия допустимая расчетная депрессия подземных выработок определяется по формуле

$$h'_{\text{п. н}} = k_{\text{м. с}} (k_{\text{к. в}} h - h_{\text{вок}}). \quad (7.13)$$

Для снижения депрессии $h_{\text{п. н}}$ до величины $h'_{\text{п. н}}$ в первую очередь следует идти по пути уменьшения потерь на трение воздуха о стенки выработки и лобовых сопротивлений (обкатка балок, применение специальных затяжек обтекателей, рациональной армировки стволов и т. д.).

При существенной разности значений $h_{\text{п. н}}$ и $h'_{\text{п. н}}$ необходимо менять схему проветривания либо увеличивать сечение горных выработок. При этом увеличенные сечения выработок должны быть оптимальными, т. е. обеспечивающими минимум затрат на проведение и поддержание выработок при заданной величине общей депрессии.

Оптимальные сечения выработок при проектировании вентиляции шахты могут быть рассчитаны способом, излагаемым ниже.

Депрессия реконструируемых и новых горизонтов действующих шахт рассчитывается на базе материалов депрессионных съемок. Для тех выработок, которые находятся в удовлетвори-

тельном состоянии, т. е. отвечают требованиям ПБ, и которые не требуется расширять, при расчете депрессии используются фактические аэродинамические сопротивления.

7.2. РАСЧЕТ ОПТИМАЛЬНЫХ СЕЧЕНИЙ ВЫРАБОТОК

7.2.1. ИСХОДНЫЕ ДАННЫЕ

Для расчета сечений выработок составляется расчетная схема, представляющая собой изображение совокупности выработок тех направлений вентиляционной сети, депрессию которых необходимо ограничить величиной $h'_{п.н}$. При необходимости расчетные схемы составляются для нескольких периодов разработки.

Для расчета сечений выработок необходимы следующие исходные данные:

Z — затраты на проведение и поддержание выработки, руб/м³ (по проведению следует учитывать ту часть затрат, которая является постоянной на 1 м³ сечения выработки в свету; по поддержанию учитываются затраты на весь срок службы выработки); $n_{г.в}$ — число одинаковых параллельных или повторяющихся во времени выработок (за весь период разработки) с одними и теми же (или близкими) значениями l , Q , α , k_f и Z . Под повторяющимися понимаются такие одинаковые выработки, при эксплуатации которых длина их струи и общая депрессия в разные периоды разработки достигают одной и той же максимальной величины; S_{min} — минимальные сечения выработок по условиям транспорта и по Правилам безопасности.

7.2.2. ОПРЕДЕЛЕНИЕ РАСЧЕТНОЙ ДЕПРЕССИИ НАПРАВЛЕНИЙ

Депрессия каждого из направлений расчетной схемы (а при рассмотрении нескольких периодов — каждого из направлений всех расчетных схем) вычисляется по формуле

$$h_0 = h'_{п.н} - h_{оч} \text{ мм вод. ст.} \quad (7.14)$$

7.2.3. ОБЕСПЕЧЕНИЕ ТОЧНОСТИ РЕЗУЛЬТАТА УПРОЩЕННОГО РАСЧЕТА

Для каждой из выработок определяется стоимостной коэффициент

$$\mu_i = \frac{n_{г.в} Z_i}{(n_{г.в} Z)_{max}}, \quad (7.15)$$

где $(n_{г.в} Z)_{max}$ — максимальное (по всем выработкам расчетной схемы) значение $n_{г.в} Z$.

Значения коэффициентов пропорциональности

Параметры	Значения параметров при $\alpha \cdot 10^4$																		
	4	6	8	10	12	16	17	18	19	20	21	22	23	25	26	27	30	40	50
k_{α}	7,4	8,3	9,0	9,6	10,1	10,9	11,1	11,3	11,5	11,7	11,8	12,0	12,1	12,4	12,6	12,7	13,1	14,2	15,2
Q	10	20	34	50	67	89	113	139	166	197	229	264	300	339	379	422	466	512	560
k_Q	1,0	1,5	2,0	2,5	3,0	3,5	4,0	4,5	5,0	5,5	6,0	6,5	7,0	7,5	8,0	8,5	9,0	9,5	10
ψ	1	2	3	4	5	6	7	8	9	10	11	12	13	14	15	16	17	18	19
k_{ψ}	1,00	1,64	2,19	2,69	3,16	3,59	4,01	4,44	4,80	5,18	5,54	5,89	6,24	6,58	6,91	7,24	7,60	7,90	8,20

Точность расчетов в 1% обеспечивается введением поправочного коэффициента, вычисляемого по формуле

$$\psi_i = 0,75 \frac{\mu_i}{\mu_{i_{\min}}}, \quad (7.16)$$

где $\mu_{i_{\min}}$ — минимальное значение из всех μ_i для сети.

Полученные значения ψ_i следует округлять до ближайшего большего целого.

Не вычисляя коэффициентов ψ_i , с достаточной точностью (до 10%) можно принимать во всех случаях для выемочных штреков $\psi_i = 2$, для остальных выработок $\psi_i = 1$.

7.2.4. ВЫБОР ОПРЕДЕЛЯЮЩЕГО НАПРАВЛЕНИЯ

При упрощенном расчете сечений выработок вентиляционная сеть рассматривается как совокупность отдельных направлений, независимых в пространстве и во времени, а возможное влияние выработок других направлений косвенно учитывается коэффициентом ψ_i .

Направление, по которому расчетные депрессии выработок, общих для нескольких направлений, являются максимальными, называется определяющим.

Расчет сечений выработок начинается с определяющего направления, характеризующегося максимальным значением критерия ξ_j . Для каждого направления ξ_j вычисляется в следующей последовательности:

для каждой выработки рассчитывается F_i

$$F_i = k_\alpha k_Q k_\psi k_l, \quad (7.17)$$

где k_α , k_Q , k_ψ — коэффициенты пропорциональности; определяются по табл. 39;

$$k_l = l/100;$$

для каждого направления

$$\xi_j = \frac{\sum F_{ij}}{h_0}. \quad (7.18)$$

Все направления для расчета сечений выработок располагаются в порядке убывания критерия ξ_j (начиная с ξ_{\max}).

7.2.5. РАСЧЕТ СЕЧЕНИЙ ВЫРАБОТОК НАПРАВЛЕНИЯ

Определяется наиболее выгодное распределение расчетной депрессии по выработкам данного направления

$$h_i = \frac{F_i}{\xi_j}. \quad (7.19)$$

Сечения выработок рассчитываются исходя из наиболее выгодного распределения депрессии:

$$S_i = \left(\frac{\alpha_i k_\psi Q_i^2 l_i}{h_i} \right)^{0,4}. \quad (7.20)$$

Полученные сечения выработок проверяют по условиям транспорта и Правилам безопасности. Окончательно принимаются типовые сечения, удовлетворяющие всем требованиям. Если принятые сечения значительно отличаются от расчетных, выполняется повторный расчет. При этом в формуле (7.18) из расчетной депрессии h_0 исключается депрессия выработок с принятыми сечениями, а также исключаются величины F_i этих выработок из $\sum F_i$.

Аналогично рассчитываются сечения выработок других направлений — в порядке убывания критерия ξ_j и с учетом сечений выработок, рассчитанных для других (предыдущих) направлений.

7.2.6. ВОЗМОЖНАЯ КОРРЕКТИРОВКА МЕСТОПОЛОЖЕНИЯ ВОЗДУХОПОДАЮЩЕГО И ВЕНТИЛЯЦИОННОГО СТВОЛОВ

Уменьшение критерия ξ_j определяющего направления прежде всего означает снижение затрат на проведение стволов, т. е. первоначальных затрат. Поэтому наиболее выгодным является такое расположение стволов, при котором величина критерия ξ_j определяющего направления минимальна. Для нередко встречающегося

частного случая — в сети имеются два конкурирующих направления — условием наиболее выгодного расположения стволов является равенство критериев ξ_j этих направлений. Расчетная схема для такого случая представлена на рис. 34.

Если критерии ξ_j двух конкурирующих направлений: I (1—2—3—5—7—8) и II (1—2—4—6—7—8) — не равны, т. е. $\xi_I > \xi_{II}$, а при возможном перемещении узлов 2 и 7 соответственно в точки 3 и 5 новые значения критериев ξ_j изменяются таким образом, что $\xi_I < \xi_{II}$, то оптимальное положение узлов 2 и 7

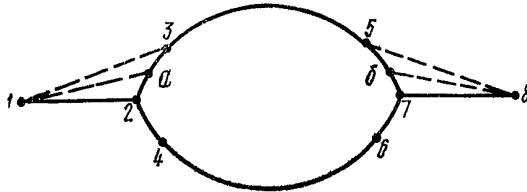


Рис. 34. Расчетная схема для определения местоположения воздухоподающего и вентиляционного стволов

определяется соответственно точками *a* и *б*. Искомое расстояние $L_{a-3} = L_{5-6} = x$ определяется по формуле

$$x = \frac{h_{II} \left(F_{II} + \frac{F_{2-4}}{L_{2-4}} L_{2-3} + \frac{F_{6-7}}{L_{6-7}} L_{5-7} \right) - h_{II} (F_I - F_{2-3} - F_{5-7})}{h_I \left(\frac{F_{2-4}}{L_{2-4}} + \frac{F_{6-7}}{L_{6-7}} \right) + h_{II} \left(\frac{F_{2-3}}{L_{2-3}} + \frac{F_{5-7}}{L_{5-7}} \right)} \text{ м,} \quad (7.24)$$

где h_I, h_{II} — расчетные депрессии соответствующих направлений, мм вод. ст.;

F_I, F_{II} — сумма величин соответствующих направлений.

Корректировка расположения стволов выполняется перед расчетом сечений выработок после определения критериев ξ_j направлений.

7.2.7. ТЕХНИКА РАСЧЕТА СЕЧЕНИЙ ВЫРАБОТОК

Расчет сечений выработок может производиться с помощью таблиц. При этом рассчитывается величина F_i по формуле (7.17), а затем определяется сечение выработки по табл. 40, составленной с учетом того, что

$$S_{2,5} = \frac{\alpha_i k_{\psi_i} Q_i^2 l_i}{h_i}.$$

Расчет сечений выработок с помощью специальной линейки и на ЭВМ приведен в приложении III.

Расчет величины $S^{2,5}$

s	$S^{2,5}$	s	$S^{2,5}$	s	$S^{2,5}$	s	$S^{2,5}$	s	$S^{2,5}$
3,7	26,33	7,7	164,5	11,7	468,2	15,7	976,6	19,7	1 723
3,8	28,15	7,8	169,9	11,8	478,3	15,8	992,4	19,8	1 745
3,9	30,04	7,9	175,4	11,9	488,3	15,9	1008	19,9	1 767
4,0	32,00	8,0	181,0	12,0	498,9	16,0	1023	20,0	1 788
4,1	34,04	8,1	186,7	12,1	509,3	16,1	1040	21	2 020
4,2	36,14	8,2	192,5	12,2	520,0	16,2	1056	22	2 270
4,3	38,34	8,3	198,5	12,3	530,6	16,3	1073	23	2 536
4,4	40,61	8,4	204,5	12,4	541,4	16,4	1089	23,8 *	2 764
4,5	42,95	8,5	210,6	12,5	552,4	16,5	1106	24	2 821
4,6	45,39	8,6	216,9	12,6	563,6	16,6	1123	25	3 124
4,7	50,47	8,8	229,7	12,8	576,1	16,8	1157	27	3 788
4,9	53,15	8,9	236,3	12,9	597,7	16,9	1174	28	4 150
5,0	55,91	9,0	243,0	13,0	609,1	17,0	1191	28,4 *	4 297
5,1	58,75	9,1	249,8	13,1	621,2	17,1	1209	29	4 529
5,2	61,66	9,2	256,7	13,2	633,1	17,2	1227	30	4 928
5,3	64,68	9,3	263,7	13,3	645,2	17,3	1245	31	5 352
5,4	67,76	9,4	270,8	13,4	657,2	17,4	1263	32	5 790
5,5	70,96	9,5	278,1	13,5	669,4	17,5	1280	33 *	6 253
5,6	74,22	9,6	285,6	13,6	681,9	17,6	1299	34	6 741
5,7	77,57	9,7	293,1	13,7	694,5	17,7	1318	35	7 247
5,8	81,0	9,8	300,6	13,8	707,4	17,8	1337	36	7 775
5,9	84,57	9,9	308,3	13,9	720,2	17,9	1356	37	8 328
6,0	88,20	10,0	316,2	14,0	733,1	18,0	1375	38	8 902
6,1	91,87	10,1	324,1	14,1	746,4	18,1	1394	38,4 *	9 135
6,2	95,72	10,2	332,3	14,2	759,8	18,2	1414	39	9 499
6,3	99,59	10,3	340,4	14,3	773,1	18,3	1433	40	10 120
6,4	103,5	10,4	348,7	14,4	787,0	18,4	1452	41	10 760
6,5	107,6	10,5	357,3	14,5	800,7	18,5	1472	42	11 430
6,6	111,9	10,6	365,8	14,6	814,7	18,6	1491	43	12 130
6,7	116,2	10,7	374,3	14,7	828,3	18,7	1512	44 *	12 840
6,8	120,6	10,8	383,2	14,8	842,8	18,8	1533	45	13 580
6,9	125,0	10,9	392,2	14,9	857,0	18,9	1553	46	14 350
7,0	129,6	11,0	401,4	15,0	871,4	19,0	1574	47	15 150
7,1	134,4	11,1	410,4	15,1	886,1	19,1	1594	48	15 960
7,2	139,1	11,2	419,8	15,2	900,5	19,2	1615	49	16 810
7,3	144,0	11,3	429,2	15,3	915,6	19,3	1637	50	17 680
7,4	148,9	11,4	438,7	15,4	930,5	19,4	1658	50,2 *	17 680
7,5	154,0	11,5	448,4	15,5	945,6	19,5	1679	56,5 *	23 990
7,6	159,1	11,6	458,3	15,6	961,0	19,6 *	1701	—	—

* Типовые сечения стволов.

7.3. РАЗМЕЩЕНИЕ И РАСЧЕТ РЕГУЛЯТОРОВ РАСПРЕДЕЛЕНИЯ ВОЗДУХА В ГОРНЫХ ВЫРАБОТКАХ

При размещении отрицательных регуляторов в горных выработках в первую очередь следует учитывать надежность их проветривания и безопасность ведения горных работ, что определяется устойчивостью вентиляционных струй по направлению. При отсутствии диагоналей или высокой степени устойчивости направления

движения воздуха в них при размещении регуляторов следует учитывать экономичность регулирования, т. е. сокращение утечек воздуха.

В схемах проветривания с параллельным соединением ветвей регуляторы (перемычки с окнами) необходимо устанавливать на максимально возможном расстоянии от объектов проветривания или регулирования.

В диагональных схемах следует дополнительно учитывать устойчивость направления струи. Удаление регулятора от объекта проветривания не должно приводить к опрокидыванию диагональных струй, расположенных между регулятором и объектом проветривания, во всем диапазоне регулирования: от полностью открытого до полностью закрытого регулятора за все время существования его. В случае возможности опрокидывания диагональных струй регулятор необходимо установить до их слияния.

Если необходима установка положительного регулятора (например, вентилятора), то его следует устанавливать, как правило, на ветвях, опасных при увеличении сопротивления.

Расчет отрицательных регуляторов (производится только на момент сдачи шахты в эксплуатацию) сводится к определению размеров поперечного сечения вентиляционного окна. Исходными данными для расчета являются сопротивления ветвей и необходимое распределение воздуха по ним.

Порядок расчета:

1. Определяется депрессия каждой ветви $h_i = R_i Q_i^2$, мм вод. ст.
2. Через каждый обособленно вентилируемый объект проветривания прокладываются направления таким образом, чтобы они имели общее начало (узел) и конец.

3. Определяется депрессия каждого направления $h_{m_i} = \sum h_i$.

4. Направление с максимальной депрессией $h_{m_{\max}}$ принимается за основное (не требующее регулирования).

5. Определяются депрессии, которые должны быть компенсированы регуляторами, по остальным направлениям как разность депрессии основного и данного направления, т. е.

$$\Delta h_{p_i} = h_{m_{\max}} - h_{m_i}; \quad (7.22)$$

6. Определяются депрессии регуляторов.

В связи с тем что направления могут иметь общие ветви, где необходима установка регуляторов (окон), расчеты необходимо вести последовательно, начиная с направления с минимальным Δh_{p_i} , т. е.

$$h_{o. \kappa_1} = \Delta h_{p_{i_{\min}}}.$$

При определении депрессии следующих регуляторов (окон) необходимо учитывать компенсацию депрессии предыдущими регуляторами, если они установлены в ветвях данного направле-

ния. При правильном расположении регуляторов алгебраическая сумма депрессий в любом контуре будет равна нулю.

7. Определяется сопротивление регуляторов по формуле

$$R_{ок_i} = \frac{h_{ок_i}}{Q_i^2} \text{ км.} \quad (7.23)$$

8. Рассчитываются размеры поперечного сечения вентиляционного окна $S_{ок}$, м^2 , по следующим формулам:

$$S_{ок} = \frac{S}{0,65 + 2,63S \sqrt{R_{ок}}}; \quad (7.24)$$

$$S_{ок} = \frac{S}{1 + 2,38S \sqrt{R_{ок}}}. \quad (7.25)$$

9. Определяется отношение $S_{ок}/S$. Если $S_{ок}/S \leq 0,5$, то окончательно принимается $S_{ок}$, полученное по формуле (7.24), при $S_{ок}/S > 0,5$ — по формуле (7.25).

8. ВЫБОР ВЕНТИЛЯТОРОВ

8.1. ВЕНТИЛЯТОРЫ ДЛЯ ОДИНОЧНОЙ РАБОТЫ

Выбор вентиляторов производится по их напорным характеристикам. При депрессии до 150 мм вод. ст. следует применять осевые вентиляторы, при 150—300 — осевые и центробежные и свыше 300 мм вод. ст. — центробежные. Полученные при расчете вентиляции шахты величины Q_B и h_B для различных периодов эксплуатации наносятся на сводный график зон промышленного использования и соединяются линией. К установке должен приниматься вентилятор, в зону промышленного использования которого вписалась вся линия, т. е. вентилятор, обеспечивающий в течение всего периода эксплуатации экономичное и устойчивое проветривание шахты.

Пример. Подобрать вентилятор для шахты со следующими параметрами: 1—3-й годы эксплуатации — $Q_B = 90 \text{ м}^3/\text{с}$, $h_B = 80 \text{ мм вод. ст.}$; 4—8-й годы эксплуатации — $Q_B = 90 \text{ м}^3/\text{с}$, $h_B = 120 \text{ мм вод. ст.}$; 8—15-й годы эксплуатации — $Q_B = 100 \text{ м}^3/\text{с}$, $h_B = 200 \text{ мм вод. ст.}$

Нанеся точки Q_B и h_B на сводный график зон промышленного использования (рис. 35, пунктирная линия 1—2—3), выбираем вентилятор ВЦЗ-32 со скоростью вращения $n = 375 \text{ об/мин}$, в зону которого вписываются все режимы.

Если вследствие больших колебаний сопротивления шахтной сети или расхода воздуха не удастся подобрать вентилятор, в зону которого вписались бы все режимы, то изменяют скорость вращения путем однократной смены приводного электродвигателя.

Пример. Вентиляционные параметры шахты следующие: 1—2-й годы эксплуатации — $Q_B = 120 \text{ м}^3/\text{с}$, $h_B = 130 \text{ мм вод. ст.}$; 3—10-й годы эксплуатации — $Q_B = 160 \text{ м}^3/\text{с}$, $h_B = 200 \text{ мм вод. ст.}$; 11—15-й годы эксплуата-

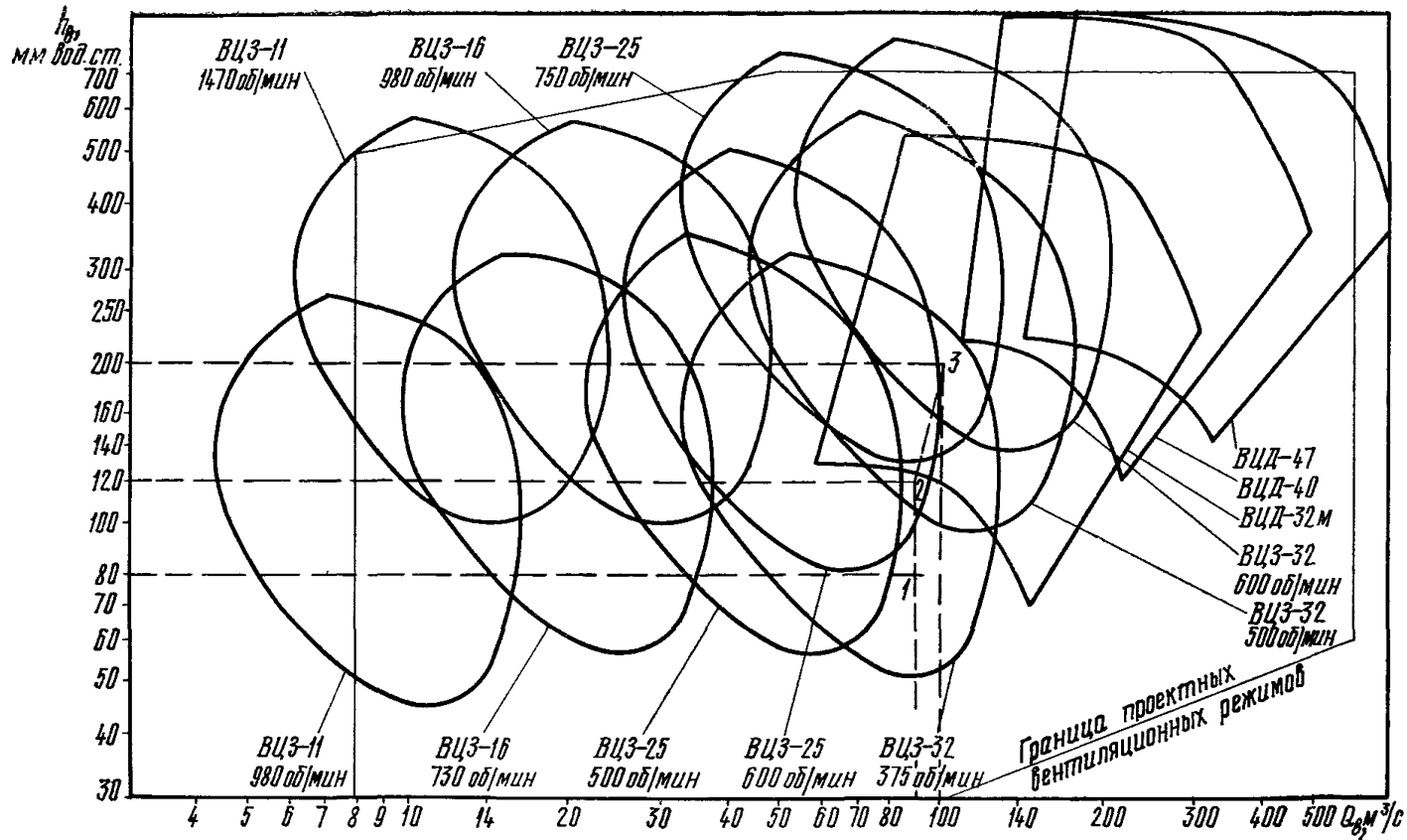


Рис. 35. Сводный график зон промышленного использования вентиляторов главного проветривания

ции — $Q_B = 160 \text{ м}^3/\text{с}$, $h_B = 250 \text{ мм вод. ст.}$; 16—20-й годы эксплуатации — $Q_B = 200 \text{ м}^3/\text{с}$, $h_B = 340 \text{ мм вод. ст.}$

Нанеся точки Q_B и h_B на сводный график (рис. 36, ломаная линия 1—2), выбираем вентилятор ВОКД-3,0 с $n = 500 \text{ об/мин}$, удовлетворяющий требованиям, предъявляемым к вентиляции шахты в течение первых 15 лет ее эксплуатации. На 16—20-й годы эксплуатации предусматриваем замену электродвигателя с $n = 500 \text{ об/мин}$ на электродвигатель с $n = 600 \text{ об/мин}$.

Вентиляторы необходимо выбирать с учетом сроков освоения их серийного производства. Сроки службы осевых вентиляторов современных типов следует принимать 15—20 лет, а центробежных — 20—25 лет.

Если расчетные параметры вентиляции шахты обеспечиваются двумя или более типами вентиляторов, то следует выбрать наиболее экономичный из них, исходя из приведенных годовых затрат с учетом капитальных вложений. Рациональной с экономической точки зрения будет та вентиляторная установка, для которой приведенные годовые затраты будут минимальны.

Приведенные среднегодовые затраты определяются по формуле

$$Z = Z_э + A_в + Z_p + Z_{об} + Z_м + E_n Z_в, \quad (8.1)$$

где $Z_э$ — затраты на электроэнергию, расходуемую одной вентиляторной установкой в среднем за год, руб.;

$A_в$ — годовые амортизационные отчисления по вентиляторной установке, руб.;

Z_p — годовые затраты на текущие ремонты, ревизии и наладки, руб.;

$Z_{об}$ — годовые затраты на обслуживание, руб.;

$Z_м$ — стоимость вспомогательных материалов, расходуемых за год на вентиляторной установке, руб.;

E_n — нормативный коэффициент эффективности капитальных вложений; $E_n = 0,14$;

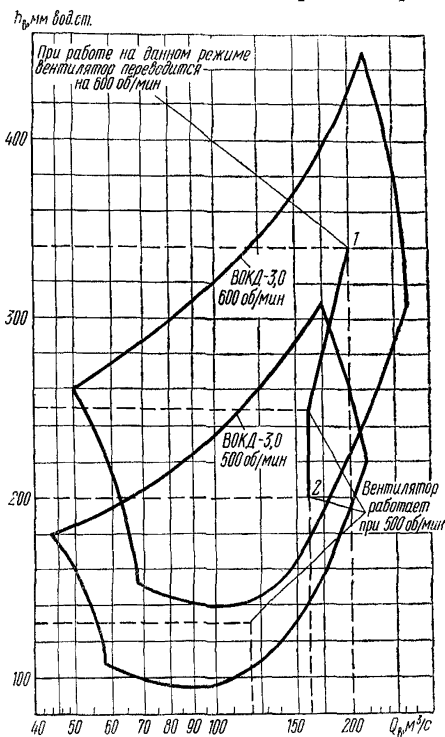


Рис. 36. Выбор вентилятора при больших колебаниях расхода воздуха и депрессий

Z_p — стоимость вентиляторной установки, руб.

Среднегодовые затраты на электроэнергию, расходуемую в среднем за 7 лет одной вентиляторной установкой,

$$Z_3 = \frac{1}{7} \sum_{i=1}^n \left(\frac{Q_{B_i} h_{B_i}}{102 \eta_i \eta_{\Sigma_i}} T_i k_{T_1} m_i + k_{T_2} N_i m_i \right), \quad (8.2)$$

где 7 — первые 7 лет эксплуатации установки;

i — порядковый номер периода эксплуатации вентиляторной установки при неизменном вентиляционном режиме и установленной мощности привода;

η_{Σ} — к. п. д. электродвигателей;

T_i — число часов работы установки в году;

k_{T_1} — тариф единицы потребляемой электроэнергии, руб/(кВт × ч);

m_i — число лет работы установки в i -м периоде (принимается не выше 7 лет);

k_{T_2} — тариф единицы установленной мощности электродвигателей, руб/(кВ · А);

N_i — установленная мощность электродвигателя в i -м периоде, кВ · А.

Значения Z_p и Z_3 определяются согласно Инструкции по ревизии, наладке и испытаниям шахтных вентиляторов главного проветривания.

Пример. Выбрать рациональную вентиляторную установку для условий Донбасса с вентиляционными режимами: в первый период $Q_{B_1} = 105 \text{ м}^3/\text{с}$, $h_{B_1} = 325 \text{ мм вод. ст.}$; во второй $Q_{B_2} = 115 \text{ м}^3/\text{с}$, $h_{B_2} = 445 \text{ мм вод. ст.}$ Первый период продолжается 2 года, второй — 8 лет.

Эти вентиляционные режимы могут быть обеспечены двумя вентиляторными: ВЦ-32 и ВОКД-2,4. Из аэродинамических характеристик вентиляторных установок ВЦ-32 и ВОКД-2,4 находим статический к. п. д., при котором они будут работать. Установка с вентиляторами ВЦ-32 в первый период будет иметь $\eta_1 = 0,75$, во второй $\eta_2 = 0,82$. Установка с вентиляторами ВОКД-2,4 в первый период будет работать с $\eta'_1 = 0,74$, а во второй — с $\eta'_2 = 0,77$. К. п. д. электродвигателей составит соответственно: $\eta_{\Sigma_1} = 0,93$; $\eta_{\Sigma_2} = 0,95$; $\eta'_{\Sigma_1} = 0,93$ и $\eta'_{\Sigma_2} = 0,95$.

Приведенные среднегодовые затраты определяем по формуле (8.1). Для установки с вентиляторами ВЦ-32 затраты на электроэнергию, расходуемую в первые 7 лет эксплуатации в среднем за год, составят [по формуле (8.2)]:

$$Z_3 = \frac{1}{7} \left[\frac{105 \cdot 325}{102 \cdot 0,75 \cdot 0,93} 8760 \cdot 0,0068 \cdot 2 + \frac{115 \cdot 445}{102 \cdot 0,82 \cdot 0,95} 8760 \cdot 0,0068 \cdot 5 + 12,8 \cdot 800 \cdot 7 \right] = 45 \text{ 700 руб.}$$

Для установки с вентиляторами ВОКД-2,4 затраты на электроэнергию, расходуемую в среднем за год, составят 47 600 руб.

Все основные экономические показатели работы вентиляторных установок сведены в табл. 41.

Экономические показатели работы установок

Статьи затрат	Годовые затраты (руб.) для вентилятора	
	ВЦ-32	ВОКД-2,4
Потребляемая электроэнергия	45 700	47 600
Механизованное оборудование и монтаж	42 500	45 000
Амортизационные отчисления по механическому оборудованию	5 100	5 400
Электропривод и его монтаж	13 400	12 000
Амортизационные отчисления по электроприводу	992	888
Аппаратура автоматизации, пускорегулирующая и телефонизация	11 300	7 750
Амортизационные отчисления по аппаратуре авто- матизации	1 255	930
Здания и сооружения	31 100	66 180
Амортизационные отчисления по зданиям и соору- жениям	996	2 120
Общие капитальные затраты	98 300	130 930
Общие годовые амортизационные отчисления по ус- таповке	8 343	9 338
Стоимость ремонтов	440	445

Принимая годовые затраты на обслуживание и стоимость вспомогательных материалов, расходуемых за год, одинаковыми для сравниваемых вентиляторных установок, определим приведенные среднегодовые затраты для обеих установок.

Приведенные среднегодовые затраты по вентиляторной установке ВЦ-32 составят

$$Э_1 = 45\,700 + 8343 + 440 + 0,14 \cdot 98\,300 = 68\,245 \text{ руб.}$$

Эти же затраты по вентиляторной установке ВОКД-2,4 составят

$$Э_2 = 47\,600 + 9338 + 445 + 0,14 \cdot 130\,930 = 75\,713 \text{ руб.,}$$

т. е. на 7468 руб. больше. Таким образом, рациональной по экономическим соображениям для заданных условий будет установка с вентиляторами ВЦ-32.

Уточнение углов установки лопаток выбранного вентилятора, статического к. п. д. в различные периоды эксплуатации и мощности приводного электродвигателя производится по характеристикам.

Пр и м е р. Для вентилятора ВОКД-1,5 с $n = 980$ об/мин, выбранного на заданные $Q_{в1} = 28 \text{ м}^3/\text{с}$; $h_{в1} = 130 \text{ мм вод. ст.}$; $Q_{в2} = 35 \text{ м}^3/\text{с}$; $h_{в2} = 160 \text{ мм вод. ст.}$; $Q_{в3} = 35 \text{ м}^3/\text{с}$; $h_{в3} = 240 \text{ мм вод. ст.}$, уточнить углы установки лопаток рабочих колес, статический к. п. д. и мощность приводного электродвигателя.

По характеристикам вентилятора (рис. 37) определяем:

в первый период эксплуатации при $Q_{в1} = 28 \text{ м}^3/\text{с}$ и $h_{в1} = 130 \text{ мм вод. ст.}$ угол установки лопаток $\theta = 24^\circ$, $\eta = 0,66$, $N = 55 \text{ кВт}$;

во второй период при $Q_{B_2} = 35 \text{ м}^3/\text{с}$ и $h_{B_2} = 160 \text{ мм вод. ст.}$ угол установки лопаток $\theta = 32^\circ$, $\eta_{ст} = 0,68$, $N = 82 \text{ кВт}$;

в третий период при $Q_{B_3} = 35 \text{ м}^3/\text{с}$ и $h_{B_3} = 240 \text{ мм вод. ст.}$ угол установки лопаток $\theta = 35^\circ$, $\eta = 0,73$, $N = 108 \text{ кВт}$.

Мощность приводного электродвигателя принимаем максимальную с запасом 10%, т. е. $108 \cdot 1,1 = 119 \text{ кВт}$.

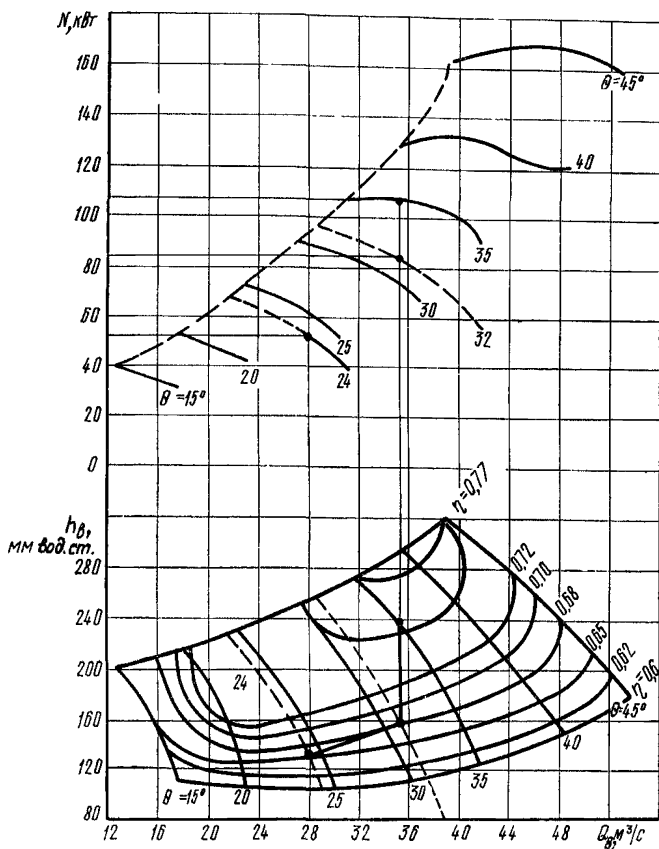


Рис. 37. Уточнение параметров выбранного вентилятора

Возможен случай, когда область промышленного использования ни одного из выпускаемых вентиляторов не будет включать оба заданные крайние положения режимов, например она может включать только максимальный режим h_{\max} и Q_{\max} , а минимальный h_{\min} и Q_{\min} будет находиться вне этой области, или наоборот. Тогда некоторый промежуток времени T , ч, расчетного периода вентилятор должен будет работать с к. п. д. меньше минимально допустимого и затраты \mathcal{E}_1 на электроэнергию при стоимости

1 кВт·ч K_3 , руб., в течение этого времени должны будут составлять

$$Z_1 = \frac{h_{\min} Q_{\min}}{102\eta} TK_3, \text{ руб.} \quad (8.3)$$

Если бы вентилятор в этом режиме работал с к. п. д., равным не η , а с минимально допустимым η_{\min_d} , то за промежуток времени T эти затраты были бы равны

$$Z_2 = \frac{h_{\min} Q_{\min}}{102\eta_{\min_d}} TK_3, \text{ руб.} \quad (8.4)$$

Разность

$$Z_3 = Z_1 - Z_2 \quad (8.5)$$

будет составлять дополнительные затраты на электроэнергию из-за низкого к. п. д. вентилятора.

Подставив значения Z_1 и Z_2 из формул (8.3) и (8.4) в (8.5), получим

$$Z_3 = \frac{h_{\min} Q_{\min}}{102} TK_3 \left(\frac{1}{\eta} - \frac{1}{\eta_{\min_d}} \right); \quad (8.6)$$

аналогично для h_{\max} и Q_{\max}

$$Z_3 = \frac{h_{\max} Q_{\max}}{102} TK_3 \left(\frac{1}{\eta} - \frac{1}{\eta_{\min_d}} \right). \quad (8.7)$$

Величина Z_3 может иногда значительно превысить затраты Z_3 на установку другого вентилятора, область промышленного использования которого не включает режима h_{\max} и Q_{\max} , но зато включает режимы h_{\min} и Q_{\min} , что обеспечивает высокий к. п. д. Поэтому в случае, когда

$$Z_3 > Z_3, \quad (8.8)$$

должен решаться вопрос об установке двух вентиляторов, а иногда и больше.

Когда для обеспечения вентиляционного режима принимается несколько одновременно работающих вентиляторов, предпочтение следует отдать центробежным вентиляторам.

8.2. ВЕНТИЛЯТОРЫ ДЛЯ СОВМЕСТНОЙ РАБОТЫ

Выбор вентиляторов для совместной работы производится по той же методике, что и для одиночной работы. Однако после выбора вентиляторов, если их напорные характеристики имеют седлообразную форму, необходима проверка устойчивости их совместной работы. Для этого их напорные характеристики накладываются на характеристику сети в местах включения. Если напорные характеристики вентиляторов пересекаются характеристиками сети (рис. 38) в одной точке, лежащей на ее рабочей части,

то режимы будут устойчивыми (однозначными). При пересечении характеристик в нескольких точках режимы работы вентиляторов будут неустойчивыми (многозначными).

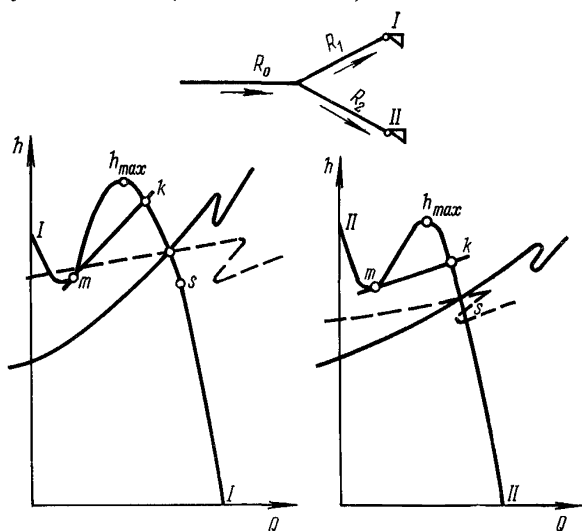


Рис. 38. Схемы к оценке устойчивости совместной работы вентиляторов

При двух параллельно включенных вентиляторах проверку можно осуществлять графоаналитическим методом с использованием условий устойчивости:

$$R_0 \leq \frac{h_{1k} - R_1 Q_{1k}^2}{(Q_{1k} + Q_{2k})^2}; \quad R_0 \leq \frac{h_{1m} - R_1 Q_{1m}^2}{(Q_{1m} + Q_{2s})^2}; \quad (8.9)$$

$$R_0 \leq \frac{h_{2k} - R_2 Q_{2k}^2}{(Q_{1k} + Q_{2k})^2}; \quad R_0 \leq \frac{h_{2m} - R_2 Q_{2m}^2}{(Q_{2m} + Q_{1s})^2},$$

где R_0 — аэродинамическое сопротивление общего участка вентиляционной сети;

h_k — значение ординат в точках k (см. рис. 38), соответствующих верхней границе допустимых режимов работы вентиляторов; определяется по формуле

$$h_k = 0,9 h_{\max} \quad \text{или} \quad h_k = \frac{h_{\max}}{1,5 Q_{\max}^2} Q^2; \quad (8.10)$$

h_{\max} , Q_{\max} — координаты точек максимума напорных характеристик вентиляторов;

R_1, R_2 — аэродинамическое сопротивление индивидуальной ветви соответственно вентилятора I и II;

Q_k — абсциссы точек k ; определяются графически по известным значениям ординат и напорным характеристикам вентиляторов;

h_m, Q_m — координаты точек касания m напорных характеристик с касательными, проведенными из точек k верхних границ допустимых режимов в сторону минимума напорных характеристик; определяются графически;

Q_s — координата точки s .

Координата h_s определяется решением системы двух уравнений с двумя неизвестными, одним из которых является напорная характеристика данного вентилятора, другим — уравнение

$$h_s = \frac{h_{\max}}{3Q_{\max}^2} Q_s^2. \quad (8.14)$$

При соблюдении условий (8.9) режимы работы вентиляторов будут устойчивыми.

Если число параллельно включенных вентиляторов больше двух, ввиду сложности и громоздкости графических и вычислительных работ при использовании графоаналитического метода устойчивость их вентиляционных режимов проверяется с помощью электромоделей (приложение VI) или ЭВМ.

9. ОПРЕДЕЛЕНИЕ УСТОЙЧИВОСТИ ПРОВЕТРИВАНИЯ ШАХТ И ПОВЫШЕНИЕ ЕЕ ПРИ КОНСТРУИРОВАНИИ СХЕМ

9.1 РАСЧЕТ УСТОЙЧИВОСТИ ПРОВЕТРИВАНИЯ

9.1.1. ОБЩИЕ СВЕДЕНИЯ

В Руководстве рассматривается устойчивость направления движения потоков воздуха в диагоналях, связанная с изменением аэродинамического сопротивлений ветвей сети. Под диагональю понимается такая ветвь (выработка), направление движения воздуха в которой может измениться на противоположное при изменении аэродинамического сопротивления других ветвей.

При проектировании новых шахт, реконструкции и вводе новых горизонтов на действующих шахтах, когда принимаются типовые схемы проветривания, устойчивость диагональных струй определяется на основании расчетных данных, приведенных в приложении IV.

При конструировании принципиально новых схем и реконструкции вентиляции шахт с использованием существующей весьма сложной вентиляционной сети необходимо производить детальный расчет устойчивости.

9.1.2. ИСХОДНЫЕ ДАННЫЕ И ПОРЯДОК АНАЛИЗА

Исходными данными для расчета устойчивости являются: схема вентиляционных соединений, сопротивления и расходы воздуха во всех ветвях, направление потоков, а также параметры источников тяги для наиболее характерного периода отработки. Значения расходов воздуха в ветвях рассчитываются на ЭВМ или электромоделях с учетом установки регуляторов для получения требуемого воздухораспределения на объектах.

Анализ устойчивости производится в следующем порядке: выявление диагоналей и ветвей, влияющих на направление движения воздуха в них; предварительный анализ устойчивости; определение показателей устойчивости; анализ возможности опрокидывания струй и установление степени устойчивости схемы в целом, т. е. определение ее категории.

9.1.3. НАХОЖДЕНИЕ ДИАГОНАЛЕЙ И ВЕТВЕЙ, ВЛИЯЮЩИХ НА НАПРАВЛЕНИЕ ДВИЖЕНИЯ ВОЗДУХА В ДИАГОНАЛЯХ

Выявление диагоналей производится по следующему правилу, основанному на свойствах диагоналей изменять направление движения воздуха: если при движении от начала вентиляционной сети до ее конца можно пройти по какой-то ветви (участок выработки между двумя узлами или точками слияния струй), не заходя второй раз в один и тот же узел в направлении, противоположном движению воздуха, то такая выработка является диагональю.

Для ускорения отыскания диагоналей можно пользоваться еще маршрутным методом, заключающимся в том, что выбираются два маршрута по внешним (крайним) ветвям сети. Все группы выработок, соединяющие эти маршруты, будут диагоналями. По приведенному выше правилу останется проверить только ветви, принадлежащие этим маршрутам.

Все ветви вентиляционных сетей по их влиянию на направление движения воздуха в конкретной диагонали разделяются на две группы: опасные при увеличении их сопротивления $R_{0,ув}$ и опасные при уменьшении сопротивления $R_{0,ум}$. Влияние различных ветвей на устойчивость струй в диагонали можно определить по направлению движения воздуха в них и в диагонали.

К первой группе относятся все ветви, по которым воздух подводится к началу данной диагонали (узлу входа) и отводится от конца этой диагонали, ко второй группе — все остальные ветви, по которым воздух подводится к концу и отводится от начала диагонали.

9.1.4. ПРЕДВАРИТЕЛЬНЫЙ АНАЛИЗ УСТОЙЧИВОСТИ

Целью предварительного анализа является сокращение объема исследования устойчивости путем исключения из дальнейшего рассмотрения диагоналей с заведомо высокой устойчивостью

(фиктивные), а также таких, опрокидывание струй в которых не является опасным. Как правило, наиболее опасными следует считать диагонали между струями разного знака, т. е. свежими и исходящими, а также диагонали между струями одного знака, где располагаются различные камеры и последовательно проветриваемые объекты (например, очистные забои, конвейерные выработки). Опрокидывание струй в остальных диагоналях не представляет опасности при нормальной работе предприятий.

Таким образом, анализу в первую очередь и главным образом подлежат диагонали между струями разных знаков и одного знака, являющиеся объектами проветривания.

Для выбранных диагоналей находятся ветви, которые могут быть определяющими, т. е. изменение сопротивлений которых в пределах, имеющих место на практике, может привести к опрокидыванию потока в диагонали. Определить точно, какая ветвь является определяющей, можно только детальным расчетом. Однако для части ветвей можно сказать заранее, что они не являются определяющими, и тем самым упростить расчеты.

Так, ветвь $R_{o,ув}$ не является определяющей, если расход воздуха в ней меньше, чем в исследуемой диагонали. Ветвь $R_{o,ум}$ не является определяющей, если ее депрессия меньше депрессии диагонали.

Определяющими, как правило, являются последовательно примыкающие к концам диагонали две-три ветви, опасные при увеличении сопротивления $R_{o,ув}$, или ветви с вентиляционными сооружениями, которые становятся опасными при уменьшении сопротивления $R_{o,ум}$. Чем дальше от диагонали расположена ветвь, тем меньше ее влияние на устойчивость потока в диагонали при прочих равных условиях. При выявлении определяющих ветвей следует учитывать, что возможная зона разрушения при взрывах, как правило, не превышает 700 м по выработкам шахты в любом направлении от места аварии.

9.1.5. ОПРЕДЕЛЕНИЕ ПОКАЗАТЕЛЯ УСТОЙЧИВОСТИ

Критерием или показателем устойчивости вентиляционной струи по направлению является отношение измененного сопротивления R_n определяющей ветви, при котором прекращается движение воздуха в диагонали, к его первоначальному сопротивлению R_n (для ветвей, опасных при увеличении сопротивления), или наоборот (для ветвей, опасных при уменьшении сопротивления):

$$k_R = \frac{R_n}{R_n}. \quad (9.1)$$

Значения k_R для различных диагоналей колеблются в очень больших пределах, достигая десятков и сотен тысяч единиц. Чем ближе величины k_R к единице, тем менее устойчива струя в диагонали по направлению.

Показатель устойчивости рассчитывается, как правило, для одной определяющей ветви. В отдельных, исключительных случаях бывает необходимо сделать это для нескольких (обычно двух) ветвей. В этом случае сопротивлением ветвей, кроме одной, нужно задаться, иначе задача будет иметь множество решений. Например, требуется определить возможность опрокидывания струи в диагонали при открытой двери шлюза и зажатии выработки с исходящей струей. Здесь сопротивление открытого шлюза принимается расчетное, а значение показателя k_R определяется для выработки с исходящей струей с обязательным указанием, что этот показатель получен при открытой двери шлюза.

Аэродинамическое сопротивление шлюзов при открытых дверях рассчитывается как сопротивление выработки, в которой они установлены, плюс сопротивление дверных проемов (окон). Аэродинамическое сопротивление окна определяется по формулам: при $S_{ок}/S \leq 0,5$

$$R = \frac{0,145}{S^2} \left(\frac{S}{S_{ок}} - 0,65 \right)^2; \quad (9.2)$$

при $S_{ок}/S > 0,5$

$$R = \frac{0,177}{S^2} \left(\frac{S}{S_{ок}} - 1 \right)^2. \quad (9.3)$$

Показатель устойчивости определяется на ЭВМ (см. приложение V), электромоделях (см. приложение VI) или аналитически.

Только в простой диагональной схеме не представляет трудности определить аналитически показатель устойчивости по соотношению сопротивлений. В сложных сетях k_R можно определить любым из методов по схеме двойного приближения, однако это очень трудоемко. Непосредственно и наиболее просто показатель устойчивости определяется методом итераций, или последовательных приближений, имеющим простую вычислительную схему:

$$\Delta Q_j = - \frac{\Delta h_j}{|A_j|}; \quad (9.4)$$

$$\Delta Q_j = \frac{-|A_j| + \sqrt{A_j^2 - B_j \Delta h_j}}{2B_j}, \quad (9.5)$$

где

$$A_j = \sum_{i \in j} [2R_i Q_i + \text{sign}(h_i) (a_{2i} + 2a_{1i} Q_i)];$$

$$B_j = \sum_{i \in j} \text{sign}(Q_i) [R_i + \text{sign}(h_i) a_{1i}];$$

$$\Delta h_j = \sum_{i \in j} [\text{sign}(Q_i) R_i Q_i^2 + \text{sign}(h_i) (a_{1i} Q_i^2 + a_{2i} Q_i + a_{3i} + h_e)].$$

Здесь j — номер контура;

$i \in j$ — принадлежность i -й ветви j -му контуру;

R_i — аэродинамическое сопротивление i -й ветви;

$\text{sign}(h_i)$ — равно $+1$, если направление действия вентилятора противоположно движению воздуха в i -й ветви, и -1 , если они совпадают;

a_{1i}, a_{2i}, a_{3i} — определяются путем подстановки параметров характеристики вентилятора в уравнение $h = a_{1i}Q^2 + a_{2i}Q + a_{3i}$;

$\text{sign}(Q_i)$ — равно $+1$, если направление обхода контура совпадает с направлением струи в i -й ветви, и -1 , если они не совпадают.

Значение корня в формуле (9.5) принимается равным нулю, если под корнем мы имеем знак минус.

Формула (9.4) предпочтительнее при расчете на ЭВМ, а (9.5) — вручную.

Порядок расчета следующий.

1. Схема разделяется на ряд независимых контуров. Независимым считается контур, который не является следствием двух и более других контуров, т. е. он имеет хотя бы одну выработку, не входящую в любую другой контур. Число контуров n_k определяется по формуле

$$n_k = n_v - n_y + 1, \quad (9.6)$$

где n_v — число ветвей в сети;

n_y — число узлов в сети.

Выбор контуров должен осуществляться так, чтобы изменяемая ветвь и исследуемая диагональ обязательно вошли в один, так называемый определяющий контур: первая — только в этот контур, вторая — в этот и еще не менее чем в один, а при значительном разбросе сопротивлений (больше чем в 100 раз) — в как можно большее число их или даже в каждый контур. Желательно, чтобы каждая ветвь с большим сопротивлением входила только в один контур.

2. Вносится поправка $\Delta Q = Q_d$ в расходы воздуха ветвей определяющего контура таким образом, чтобы в диагонали был нулевой режим, т. е. расход воздуха в диагонали прибавляется к расходу в ветвях, направление движения воздуха в которых противоположно таковому в диагонали, и вычитается из расхода воздуха в тех, где направления совпадают.

3. Находятся поочередно поправки расхода воздуха (ΔQ_i) в ветвях для остальных контуров по формуле (9.4) или (9.5). Если в какой-либо из контуров входит исследуемая диагональ, в которую вносится поправка, то дополнительно должна вноситься поправка и в определяющий контур таким образом, чтобы в диагонали был нулевой режим. Для определяющего контура поправки по формуле (9.4) или (9.5) вообще не определяются. Расчеты прекращаются при достижении заданной точности.

4. Находится депрессия определяющей ветви h_n согласно второму закону сетей ($\sum h_j = 0$), составленному для определяющего контура.

5. Рассчитывается аэродинамическое сопротивление определяющей ветви при измененном расходе Q_n

$$R_n = \frac{h_n}{Q_n^2}. \quad (9.7)$$

6. Определяется показатель устойчивости по формуле (9.1).

9.1.6. УПРОЩЕННЫЙ РАСЧЕТ УСТОЙЧИВОСТИ

В схемах, имеющих две параллельные струи, соединенные несколькими диагоналями без внутренних узлов, вместо точного значения показателя устойчивости определяется диапазон его изменения по формулам:

$$k_{R_{\min}} = k_{\min} + \frac{\sum R}{R_n} (k_{\min} - 1); \quad (9.8)$$

$$k_{R_{\max}} = k_{\max} + \frac{\sum R}{R_n} (k_{\max} - 1), \quad (9.9)$$

где $\sum R$ — сумма сопротивлений ветвей направления $R_{o, \text{ум}}$ или $R_{o, \text{ув}}$, содержащего изменяемую ветвь, без сопротивления последней;

k_{\min} — отношение произведения сопротивлений двух примыкающих с разных концов к диагонали ветвей $R_{o, \text{ум}}$ к произведению сумм сопротивлений ветвей направлений $R_{o, \text{ув}}$;

k_{\max} — отношение произведения сумм сопротивлений ветвей направлений $R_{o, \text{ум}}$ к произведению сопротивлений двух прилегающих к диагонали ветвей $R_{o, \text{ув}}$.

Для более сложных схем (с наличием внутренних узлов) проверка устойчивости может быть произведена следующим образом. Струя в диагонали не опрокинется:

при изменении сопротивления ветви, которая может стать опасной при его уменьшении, $R_{o, \text{ум}}$, если

$$Q_d \geq Q_{из} - Q_n; \quad (9.10)$$

$$h_d \geq h_n - h_{из}; \quad (9.11)$$

$$R_{из} \geq \frac{h_n - h_d}{(Q_n + Q_d)^2}; \quad (9.12)$$

при изменении сопротивления определяющей ветви, которая может стать опасной при его увеличении, $R_{o, \text{ув}}$, если

$$Q_d \geq Q_n - Q_{из}; \quad (9.13)$$

$$h_d \geq h_{из} - h_n; \quad (9.14)$$

$$R_{из} \leq \frac{h_n + h_d}{(Q_n - Q_d) |Q_n - Q_d|}, \quad (9.15)$$

где Q_d и h_d — начальные параметры диагонали;
 Q_n и h_n — начальные параметры определяющей ветви;
 $Q_{из}$, $h_{из}$, $R_{из}$ — измененные параметры определяющей ветви.

Трудоемкость расчетов может быть снижена путем временного (на момент решения) упрощения схем проветривания.

В первую очередь производятся обычные упрощения, связанные с объединением параллельных и последовательных ветвей. При наличии только одного главного вентилятора можно абстрагироваться от схемы в целом, рассматривая только тот участок сети, к которому непосредственно относится диагональ (если этот участок не имеет связей с другими). Схема участка упрощается путем принятия сопротивления отдельных ветвей равным бесконечности, т. е. исключения их из схемы на момент решения. Из схемы могут быть исключены такие ветви, сопротивления которых в 100 и более раз превышают сопротивления основных ветвей, учитываемых в расчетах (как правило, это ветви, образованные очистными забоями). В расчетах может не приниматься во внимание часть схемы за диагональю с сопротивлением, отличающимся в меньшую сторону от остальных ветвей в 100 и более раз. При одинаковых сопротивлениях ветвей расчеты могут производиться только для первых трех контуров с разных сторон от изменяемой ветви. Таким образом можно получить схемы, содержащие примерно два — шесть контуров, для которых возможно получить решение с погрешностью не более $\pm 20\%$, т. е. такой же, как и на электрических моделях.

9.1.7. АНАЛИЗ ВОЗМОЖНОСТИ ОПРОКИДЫВАНИЯ СТРУЙ В ДИАГОНАЛЯХ

Анализ опрокидывания струй в диагоналях осуществляется сравнением полученного опытным путем или расчетом показателя устойчивости или диапазона его изменения с возможным в шахтных условиях изменением сопротивлений определяющих ветвей (табл. 42).

Если возможная величина изменения сопротивления определяющих ветвей больше показателя устойчивости или диапазона его изменения, а также если не соблюдается условие (9.12) или (9.15), то возможно опрокидывание струи в диагонали.

На основании проведенного анализа устойчивости определяется категория схемы проветривания.

По степени устойчивости направления движения воздуха все вентиляционные схемы угольных шахт разделяются на три категории.

К а т е г о р и я 1. Схемы с высокой степенью устойчивости. Сюда относятся вентиляционные сети, в которых совершенно отсутствуют диагонали, а также сети с диагоналями, опрокидывание вентиляционных струй в которых практически маловероятно даже в аварийных режимах.

Фактические изменения сопротивлений горных выработок на шахтах Донбасса

Выработки и сооружения	Возможные изменения сопротивления, число раз	
	при нормальной работе предприятия	при авариях
Горные выработки (воздуховоды)	1—15	1—1000
Загрузочные устройства (бункера)	1—400	1—1000
Очистные забои	1—15	1—∞
Вентиляционные сооружения	1—400	1—40 000

К а т е г о р и я 2. Схемы со средней степенью устойчивости. К данной категории относятся вентиляционные соединения, осложненные диагоналями, изменение направления движения воздуха в которых возможно только в аварийных режимах.

К а т е г о р и я 3. Схемы с низкой степенью устойчивости. Опрокидывание вентиляционных струй в диагоналях схем 3-й категории возможно или происходит при нормальной работе шахты.

Схемы проветривания проектируемых шахт должны иметь степень устойчивости не ниже 2-й категории. В противном случае должны быть разработаны мероприятия по повышению степени устойчивости вентиляционных струй, обеспечивающие перевод схем проветривания по крайней мере во 2-ю категорию.

9.2. ОСНОВНЫЕ ПОЛОЖЕНИЯ И ПУТИ ПОВЫШЕНИЯ СТЕПЕНИ УСТОЙЧИВОСТИ СХЕМ ПРОВЕТРИВАНИЯ УГОЛЬНЫХ ШАХТ

9.2.1. УМЕНЬШЕНИЕ ЧИСЛА ДИАГОНАЛЕЙ В СХЕМАХ ПРОВЕТРИВАНИЯ

Устойчивость проветривания зависит от числа диагоналей и степени устойчивости вентиляционных струй в каждой из них при всех режимах проветривания. Чем больше диагоналей в схеме и чем менее устойчивы струи в них, тем ниже степень устойчивости схемы в целом и больше вероятность опрокидывания струй. Поэтому основной и наиболее радикальный способ повышения устойчивости заключается в том, чтобы избегать появления диагоналей как на основных, так и на второстепенных струях или по крайней мере стремиться к уменьшению их числа.

Рассмотрим основные пути уменьшения числа диагоналей.

Следует применять конструкции схем проветривания вентиляционных участков с минимальным числом диагоналей.

Не следует проектировать одновременное ведение эксплуатационных работ на двух горизонтах на одних и тех же крутых пластах, когда выработки одного горизонта используются как для подачи свежей, так и для выдачи исходящей струи и разделяются только шлюзами или перемычками.

Не рекомендуется последовательное проветривание очистных забоев, так как в большинстве случаев каждая нижняя лава является диагональю.

Число дополнительных выработок между свежей и исходящей струями (сбоек, печей, просеков и т. д.) и вентиляционных сооружений (кроссингов, шлюзов, дверей) должно быть минимальным.

Необходимая нагрузка на вентиляционный участок должна обеспечиваться минимальным числом очистных забоев.

Не следует допускать соединения горных выработок смежных вентиляционных участков (панелей, блоков и т. д.) с независимым проветриванием даже через шлюзы или перемычки.

При совместной подготовке крутых пластов групповые откаточные и вентиляционные штреки следует проводить по одному и тому же пласту.

9.2.2. ПОВЫШЕНИЕ СТЕПЕНИ УСТОЙЧИВОСТИ СТРУЙ В ДИАГОНАЛЯХ

Поскольку полностью избежать диагоналей в схемах проветривания не представляется возможным, большое значение приобретает вопрос повышения степени устойчивости вентиляционных струй в них. Приведем основные рекомендации по повышению их устойчивости.

Следует применять схемы с устойчивым движением воздуха в диагоналях.

Регуляторы распределения воздуха между объектами проветривания должны устанавливаться с учетом степени устойчивости движения воздуха в диагоналях (см. раздел 7.3).

Следует вместо кроссингов проводить обходные выработки. При необходимости сооружения кроссингов их удельное аэродинамическое сопротивление не должно существенно отличаться от удельного сопротивления вентиляционной выработки.

Необходимо сводить к минимуму число соединений горизонтальных выработок с наклонными, по которым проходят струи с разными знаками. В тех случаях, когда эти соединения неизбежны, следует сооружать шлюзы, предусматривая расстояние между дверями, равное 1,5—2 длинам составов из максимального числа вагонеток, проходящих по данной выработке.

Рекомендуется применять шлюзовые устройства с автоматизированными вентиляционными дверями, оборудованными блокировкой, исключающей одновременное открывание дверей.

Надо стремиться все ветви, опасные при увеличении их сопротивления, проводить несколько увеличенного сечения и крепить более надежными типами крепи, а ветви, опасные при уменьшении их сопротивления, проводить минимальным сечением, определяемым требованиями ПБ. К последним относятся выработки, в которых расположены шлюзы (заезды на вентиляционные штреки, участки наклонных выработок, примыкающие к главным откаточным штрекам, и другие).

В отдельных случаях целесообразно проводить специальные выработки между самостоятельными исходящими струями, дающие дополнительный путь для струи в случае завала одной из выработок.

Рекомендуется предусматривать специальные двери (кроме противопожарных) для вентиляционных маневров и изменения направления отдельных струй, если в этом возникает необходимость (во время аварий и в других случаях).

Все противопожарные двери должны устанавливаться на ветвях, опасных при уменьшении сопротивления, т. е. в начале пожароопасной выработки.

Должна предусматриваться герметизация загрузочных устройств наклонных конвейерных выработок.

Проветривание главных наклонных конвейерных выработок должно осуществляться обособленной струей.

10. КАЛОРИФЕРНЫЕ УСТАНОВКИ

Калориферная установка представляет собой совокупность оборудования, устройств, регулирующей и контрольно-измерительной аппаратуры, предназначенных для нагрева поступающего в шахту воздуха (рис. 39).

Калориферы komponуются в группы, объединяемые в секции.

10.1. ОБЩИЕ ТЕХНИЧЕСКИЕ ТРЕБОВАНИЯ К КАЛОРИФЕРНЫМ УСТАНОВКАМ

Настоящие технические требования разработаны на основании опыта проектирования и эксплуатации калориферных установок на шахтах восточных бассейнов страны, находящихся в районах резко континентального климата.

1. Калориферная установка должна обеспечивать подогрев поступающего в шахту воздуха до температуры не менее $+2^{\circ}\text{C}$ в 5 м ниже сопряжения канала калорифера со стволом шахты.

Для шахт, расположенных в зонах многолетней мерзлоты, необходимая температура устанавливается главным инженером комбината (треста) по согласованию с местными органами госгортехнадзора.

2. Для новых объектов должны проектироваться, как правило, безвентиляторные калориферные установки. При реконструкции

шахт с учетом местных условий и при технико-экономическом обосновании могут применяться калориферные установки в комплексе с вентиляторами.

3. Для строящихся калориферных установок в качестве теплоносителя должна приниматься высокотемпературная вода. На реконструируемых калориферных установках допускается в качестве теплоносителя применять насыщенный пар, что должно быть обосновано технико-экономическим расчетом.

4. Компоновка и конструкция калориферной установки должна определяться проектом, который должен содержать:

пояснительную записку с теплотехническим расчетом, включающим определение необходимой поверхности нагрева и других параметров калориферной установки;

схему автоматизации режима работы калориферной установки;

инструкцию по эксплуатации калориферной установки.

5. Конструкция калориферной установки должна обеспечивать возможность производства сварочных работ во время ремонта (исключать возможность попадания огня и дыма в шахту).

6. Для калориферных установок должны приниматься только стандартные калориферы (ГОСТ 7204—70).

7. В конструкции калориферной установки должна быть предусмотрена аппаратура для удаления воздуха из системы и выпуска воды при отключении системы от теплоносителя.

8. Каждая калориферная установка должна состоять не менее чем из двух секций, работающих совместно или самостоятельно.

9. Для предотвращения замораживания калориферной установки должны соблюдаться следующие требования:

скорость движения воды в трубах отдельных калориферов должна быть не менее 0,6 м/с;

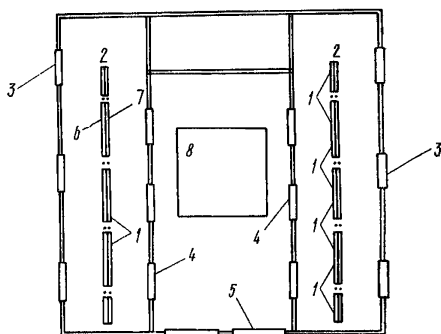
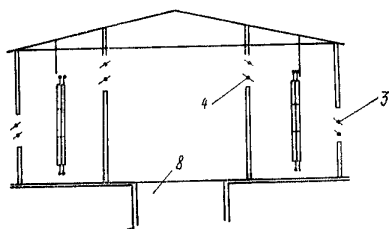


Рис. 39. Схема калориферной установки:

1 — группы калориферов; 2 — секция калориферов; 3 — проемы для наружного воздуха; 4 — проемы для теплого воздуха; 5 — проемы для воздуха летние; 6 — первый ряд калориферов; 7 — второй ряд калориферов; 8 — вход в вентиляционный канал

расчетная скорость воздушной струи в живом сечении калорифера должна быть в пределах 5—8 кг/м²/с;

расчетная скорость воздушной струи в проемах на входе холодного воздуха в калориферную установку должна быть в пределах 3—4 м/с;

при одноходовых калориферах движение воды должно быть сверху вниз.

10. Потеря давления воздуха в калориферной установке от места всаса воздуха до входа его в вентиляционный канал должна быть не выше 20 кгс/м².

11. Из котельной в калориферную установку должны прокладываться отдельные трубопроводы с соответствующими уклонами и арматурой для удаления воздуха и спуска воды из системы. Трубопроводы, как правило, должны прокладываться на весу на опорах с теплоизоляцией.

12. Холодный воздух в здание калориферной установки должен поступать через проемы, расположенные в стенах здания на высоте не менее 2 м от уровня земли.

13. Для перекрытия проемов на входе наружного воздуха в калориферную установку и в камеру смешения должны предусматриваться соответствующие устройства с механическим приводом. На газовых шахтах пусковая аппаратура и приводы таких устройств должны быть во взрывобезопасном исполнении (РВ); на негазовых шахтах такая аппаратура и приводы могут быть в исполнении РН.

14. Проектом и инструкцией по эксплуатации калориферной установки должны быть предусмотрены устройства и аппаратура для регулирования температуры:

поступающего в шахту воздуха в пределах 2—5° С;

конденсата в пределах 60—70° С;

обратной воды в пределах, указанных теплофикационным графиком.

15. Каждая калориферная установка независимо от типа теплоносителя должна иметь аппаратуру контроля:

температуры наружного (холодного) воздуха с ее регистрацией;

температуры воздуха после прохода каждой калориферной секции;

температуры поступающего в шахту подогретого воздуха с ее регистрацией;

потерь давления на всасывающей стороне калориферной установки. Кроме того, при теплоносителе — высокотемпературной воде:

температуры воды на входе в калориферную установку и выходе из нее;

температуры воды на выходе из каждой калориферной группы;

давления воды в подающей и обратной магистралах;

циркуляции воды в системе;

при теплоносителе — насыщенном паре:

давления пара на конденсатосборнике каждой калориферной секции;

давления пара на входе в калориферную установку;

температуры конденсата на выходе из каждой калориферной секции с ее регистрацией.

16. Кроме указанной в п. 15 аппаратуры контроля режима работы калориферных установок у диспетчера шахты должна быть аппаратура, сигнализирующая о:

снижении температуры воздуха в стволе шахты ниже $+2^{\circ}\text{C}$;

снижении давления пара или воды ниже допустимого предела;

понижении температуры воды или конденсата соответственно ниже 30°C и 50°C ;

выключении движения воздуха в калориферных секциях;

нарушении циркуляции теплоносителя (воды) в системе.

На пульте в котельной должна быть световая и звуковая сигнализация о снижении температуры и давления теплоносителя ниже допустимого предела.

10.2. МЕТОДИКА ПРОЕКТИРОВАНИЯ ШАХТНЫХ КАЛОРИФЕРНЫХ УСТАНОВОК

Проектом должно быть определено число калориферов и их наиболее целесообразное расположение в установке, обеспечивающее требуемую теплопроизводительность при любых температурах наружного воздуха.

Исходными, как правило известными, данными для выполнения теплотехнических расчетов являются:

расход воздуха для шахты;

температура наружного воздуха;

температура поступающего в шахту подогретого воздуха;

вид теплоносителя и его параметры;

модель и номер калориферов, принимаемых для монтажа установки.

В зависимости от принятых модели и номера калориферов, вида теплоносителя и габаритов здания намечается схема группы калориферов: число калориферов в группе, расположение их по высоте, число рядов калориферов по ходу воздушной струи и схема подключения калориферов с теплоносителем.

Возможные схемы групп калориферов и результаты теплотехнического расчета по этим схемам приведены в приложении VII.

Калориферная установка должна состоять из одинаковых групп калориферов, расположенных параллельно теплоносителю.

При такой схеме подключения температуры воздуха и теплоносителя на входе в калориферы всех групп и выходе из них будут одинаковыми.

Поэтому методика расчета всей калориферной установки сводится к теплотехническому расчету группы калориферов.

Расчет принятой группы калориферов производится в следующей последовательности:

1. Задаются значениями скорости движения воздуха $v_{в\gamma_{в}}$ и скорости движения воды в трубках калорифера $v_{вд}$. Скорость воздуха принимается в пределах 5—8 кг/(м²·с), а скорость движения воды в трубках

$$v_{вд} = 0,3 \div 0,8 \text{ м/с.}$$

2. В зависимости от принятой модели калорифера и значений $v_{в\gamma_{в}}$ и $v_{вд}$ по номограммам (рис. 40—45) определяется значение $A_k k_{тп}/v_{в\gamma_{в}}$, где A_k — показатель, характеризующий модель калорифера; $k_{тп}$ — коэффициент теплопередачи для многорядных по ходу воздуха калориферных групп.

Показатель A_k может быть взят также по табл. 43 или определен по формуле

$$A_k = \frac{1}{2 \cdot 3600 \cdot 0,24} \frac{S_H}{S_B}, \quad (10.1)$$

где S_H — поверхность нагрева калорифера, м²;

S_B — живое сечение калорифера для прохода воздуха, м².

Коэффициент $k_{тп}$ может быть определен по соответствующим формулам табл. 44.

3. Определяются значения параметров σ_1 и a_1 для одного калорифера в группе по формулам:

$$\sigma_1 = B_k \frac{v_{в\gamma_{в}}}{v_{вд}}, \quad (10.2)$$

где B_k — показатель, характеризующий номер и модель калорифера; принимается по табл. 43;

$$a_1 = \frac{2 \frac{A_k k_{тп}}{v_{в\gamma_{в}}}}{1 + \frac{A_k k_{тп}}{v_{в\gamma_{в}}} (1 + \sigma_1)}, \quad (10.3)$$

При теплоносителе — пар для многорядных по ходу воздуха калориферных групп

$$a_1 = \frac{2 \frac{A_k k_{тп}}{v_{в\gamma_{в}}}}{1 + \frac{A_k k_{тп}}{v_{в\gamma_{в}}}}. \quad (10.4)$$

4. Определяются значения σ_p и a_p для одного ряда калориферов:

$$\sigma_p = n_{к. п. п} \sigma_1; \quad (10.5)$$

$$a_p = \frac{1 - (1 - a_1 \sigma_1)^{n_{к. п. п}}}{\sigma_p}, \quad (10.6)$$

где $n_{к. п. п}$ — число калориферов в одном ряду, последовательно подключенных по ходу теплоносителя.

Рис. 40. Номограмма для определения величины $A_{K_{TP}}/v_B \gamma_B$ пластинчатых калориферов КФС, КМС, КЗВП

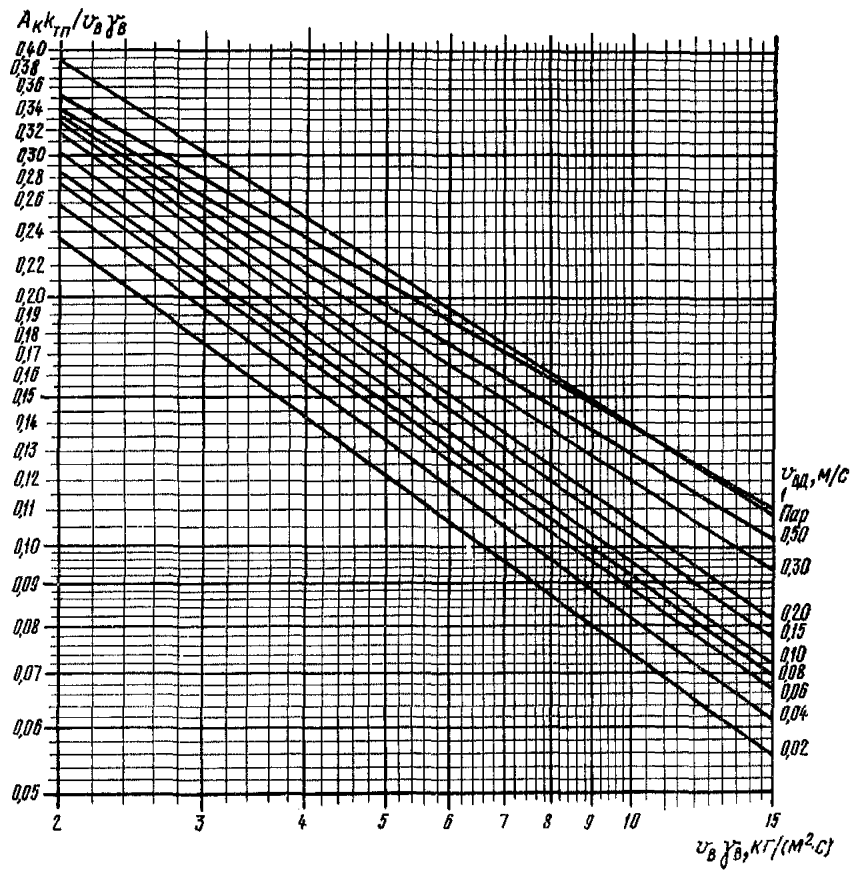
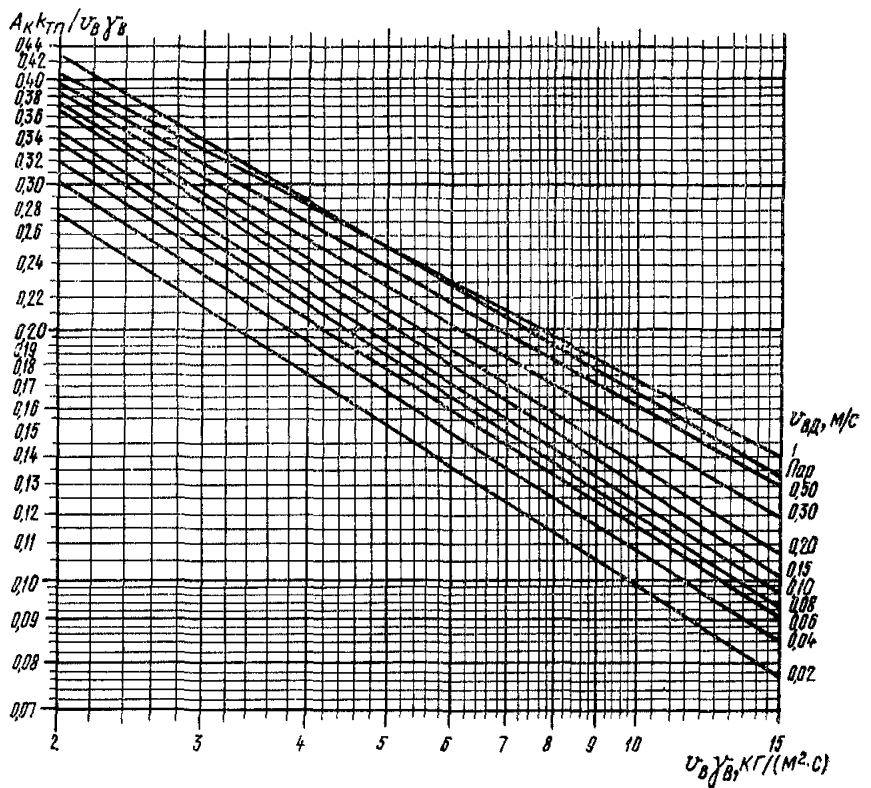


Рис. 41. Номограмма для определения величины $A_{K_{TP}}/v_B \gamma_B$ пластинчатых калориферов КФБ, КМБ, К4ВП



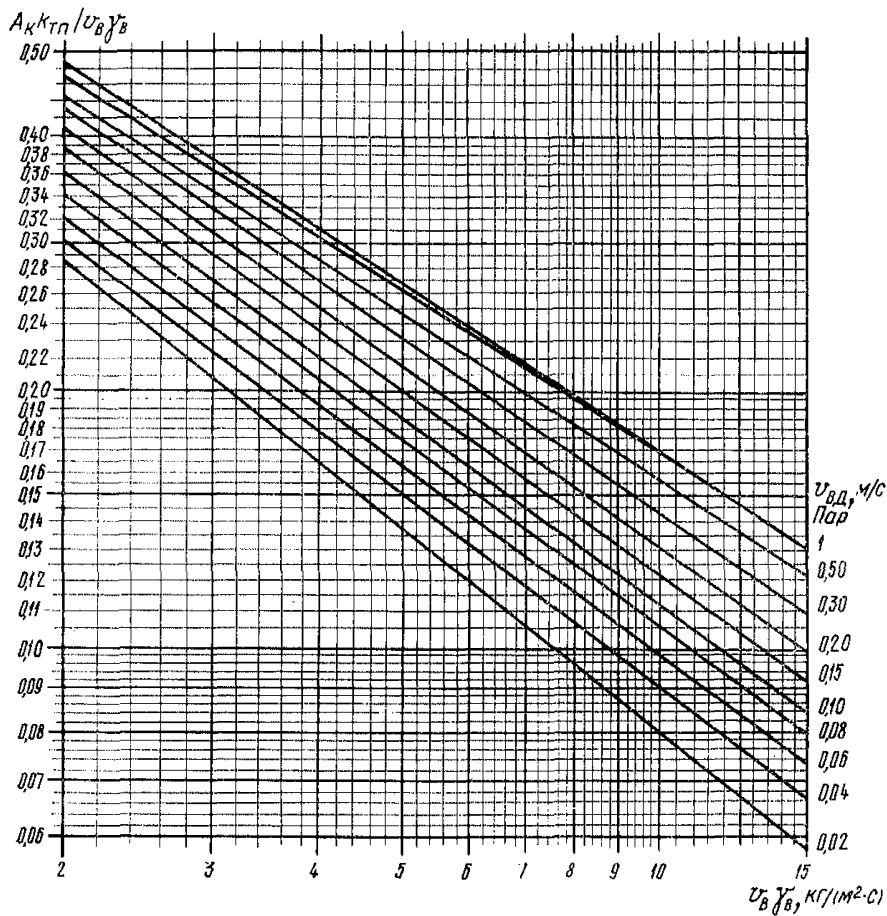


Рис. 42. Номограмма для определения величины $A_k k_{TP} / v_B \gamma_B$ пластинчатого калорифера КВВ

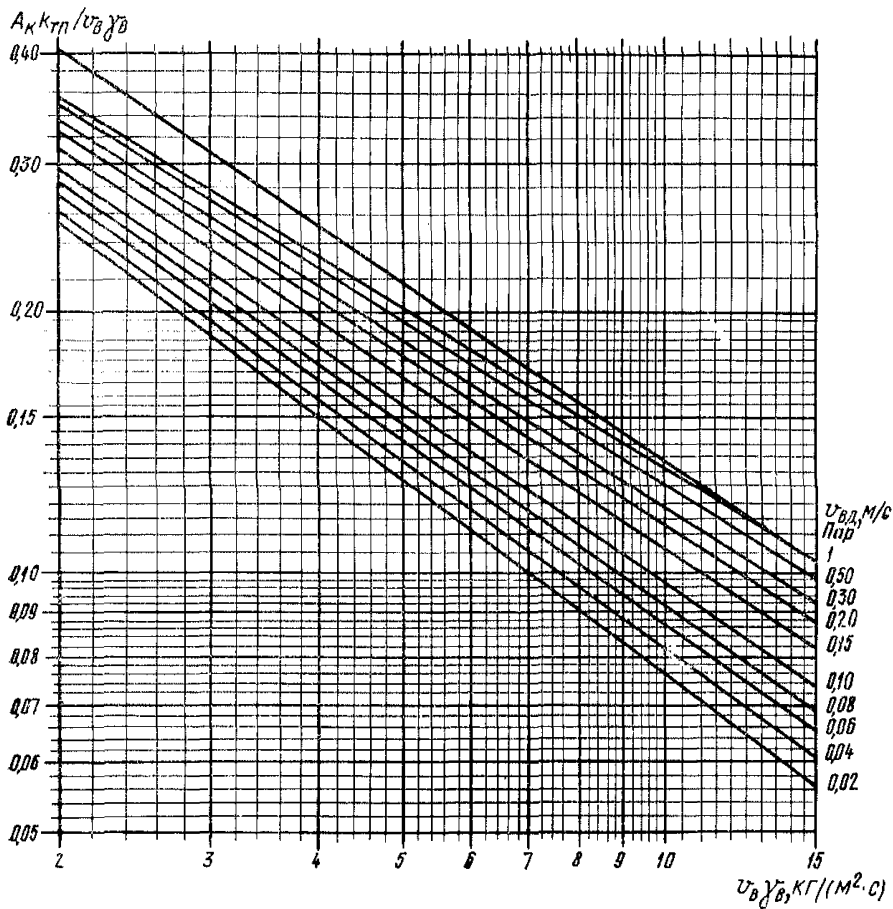


Рис. 43. Номограмма для определения величины $A_k k_{TP} / v_B \gamma_B$ пластинчатого калорифера STD

Рис. 44. Номограмма для определения величины $A_{K^k_{TP}}/v_B \gamma_B$ спирально-навивного калорифера КФСО

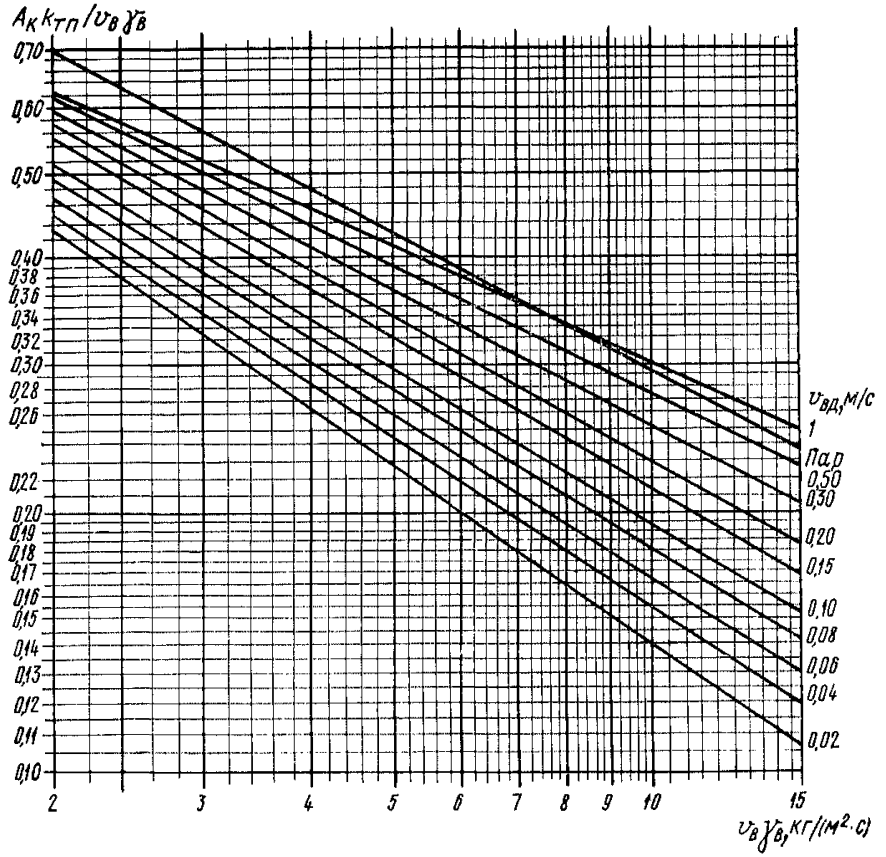
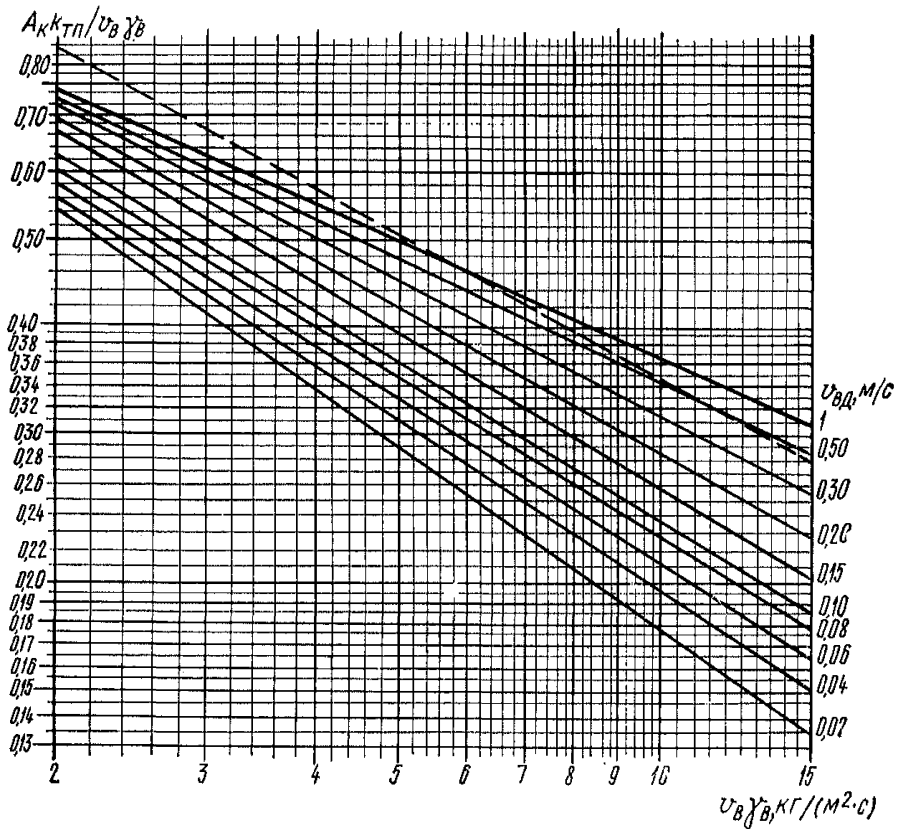


Рис. 45. Номограмма для определения величины $A_{K^k_{TP}}/v_B \gamma_B$ спирально-навивного калорифера КФБО



Технические характе

Модель	Характеристика	Технические характеристики					
		1	2	3	4	5	6
КФС	S_H, M^2	7,25	9,9	13,2	16,7	20,9	25,3
	S_B, M^2	0,0845	0,115	0,154	0,195	0,244	0,295
	S_T, M^2	0,0046	0,0046	0,0061	0,0061	0,0076	0,0076
	d, MM	30	45	45	45	45	45
	A_K	0,05	0,05	0,05	0,05	0,05	0,05
	$B_K \cdot 10^4$	45,5	62,2	62,2	70,4	79,4	95,5
КМС	S_H, M^2	7,25	9,9	13,2	16,7	20,9	25,3
	S_B, M^2	0,0845	0,115	0,154	0,195	0,244	0,205
	S_T, M^2	—	0,00114	0,00102	0,00102	0,00095	0,00095
	d, MM	30	45	45	45	45	45
	A_K	0,05	0,05	0,05	0,05	0,05	0,05
	$B_K \cdot 10^4$	—	235	373	473	635	767
КЗВП	S_H, M^2	—	9,9	13,2	16,7	20,9	25,3
	S_B, M^2	—	0,115	0,154	0,195	0,244	0,295
	S_T, M^2	—	0,00077	0,00076	0,00076	0,00095	0,00095
	d, MM	—	20	25	25	40	40
	A_K	—	0,05	0,05	0,05	0,05	0,05
	$B_K \cdot 10^4$	—	502	502	642	642	770
КВБ	S_H, M^2	7,25	9,9	13,2	16,7	20,9	25,3
	S_B, M^2	0,0845	0,115	0,154	0,195	0,244	0,295
	S_T, M^2	0,0046	0,0046	0,0061	0,0061	0,0076	0,0076
	d, MM	30	45	45	45	45	45
	A_K	0,05	0,05	0,05	0,05	0,05	0,05
	$B_K \cdot 10^4$	45,5	62,2	62,2	79,4	79,4	95,5
КФБ	S_H, M^2	9,3	12,7	16,9	21,4	26,8	32,4
	S_B, M^2	0,0845	0,115	0,154	0,195	0,244	0,295
	S_T, M^2	0,0061	0,0061	0,0082	0,0082	0,0102	0,0102
	d, MM	45	45	45	45	45	45
	A_K	0,064	0,064	0,064	0,064	0,064	0,064
	$B_K \cdot 10^4$	34,4	46,5	46,5	59,0	59,0	72,0
КМБ	S_H, M^2	—	12,7	16,9	21,4	26,8	32,4
	S_B, M^2	—	0,115	0,154	0,195	0,244	0,295
	S_T, M^2	—	0,00152	0,00135	0,00135	0,00127	0,00127
	d, MM	—	30	30	30	30	40
	A_K	—	0,064	0,064	0,064	0,064	0,064
	$B_K \cdot 10^4$	—	188	282	357	475	575
К4ВП	S_H, M^2	—	12,7	16,9	21,4	26,8	32,4
	S_B, M^2	—	0,115	0,154	0,195	0,244	0,295
	S_T, M^2	—	0,00102	0,00102	0,00102	0,00127	0,00127
	d, MM	—	25	25	25	40	40
	A_K	—	0,064	0,064	0,064	0,064	0,064
	$B_K \cdot 10^4$	—	279	374	472	476	570

ристики калориферов

	Номера калориферов							
	7	8	9	10	11	12	13	14
	30,4	35,7	41,6	47,8	54,6	—	—	—
	0,354	0,416	0,466	0,558	0,638	—	—	—
	0,0092	0,0092	0,0107	0,0107	0,0122	—	—	—
	45	45	76	76	76	—	—	—
	0,05	0,05	0,05	0,05	0,05	—	—	—
	95,5	112	112	129	129	—	—	—
	30,4	35,7	41,6	47,8	54,6	—	—	—
	0,354	0,416	0,486	0,558	0,638	—	—	—
	0,00114	0,00114	0,00133	0,00133	0,00152	—	—	—
	45	45	76	76	76	—	—	—
	0,05	0,05	0,05	0,05	0,05	—	—	—
	769	905	905	1040	1040	—	—	—
	30,4	35,7	41,6	47,8	54,6	—	—	—
	0,354	0,416	0,486	0,558	0,638	—	—	—
	0,00115	0,0015	0,00134	0,00178	0,00203	—	—	—
	40	40	40	40	40	—	—	—
	0,05	0,05	0,05	0,05	0,05	—	—	—
	770	898	898	775	1070	—	—	—
	30,4	35,7	41,6	47,8	54,6	—	—	—
	0,354	0,416	0,486	0,558	0,638	—	—	—
	0,0092	0,0092	0,0107	0,0107	0,0122	—	—	—
	45	45	76	76	76	—	—	—
	0,05	0,05	0,05	0,05	0,05	—	—	—
	95,5	112	112	129	129	—	—	—
	38,9	45,7	53,3	61,5	69,9	—	—	—
	0,354	0,416	0,485	0,558	0,638	—	—	—
	0,0122	0,0122	0,0143	0,0143	0,0163	—	—	—
	45	45	76	76	76	—	—	—
	0,064	0,064	0,064	0,064	0,064	—	—	—
	72,0	83,2	83,2	96,5	96,5	—	—	—
	38,9	45,7	53,3	61,5	69,9	—	—	—
	0,354	0,416	0,485	0,558	0,638	—	—	—
	0,00152	0,00152	0,00178	0,00178	0,00203	—	—	—
	40	40	40	45	45	—	—	—
	0,064	0,064	0,064	0,064	0,064	—	—	—
	685	805	680	775	775	—	—	—
	38,9	45,7	53,3	61,2	69,9	—	—	—
	0,354	0,415	0,485	0,558	0,638	—	—	—
	0,00153	0,00153	0,00237	0,00237	0,00271	—	—	—
	40	40	50	50	50	—	—	—
	0,064	0,064	0,064	0,064	0,064	—	—	—
	570	675	510	580	580	—	—	—

Модель	Характеристика	Номера калориферов					
		1	2	3	4	5	6
СТД3009ВВ	$S_H, \text{ м}^2$	7,05	9,6	12,8	16,3	20,4	24,2
	$S_B, \text{ м}^2$	0,094	0,129	0,172	0,218	0,272	0,323
	$S_T, \text{ м}^2$	0,0044	0,0048	0,0064	0,0064	0,0080	0,0080
	$d, \text{ мм}$	20	32	32	32	32	32
	A_K	0,043	0,043	0,043	0,043	0,043	0,043
	$B_K \cdot 10^4$	53	72,5	54	68,5	91,5	109
СДТ3010ВВ	$S_H, \text{ м}^2$	7,05	9,6	12,8	16,3	20,4	24,2
	$S_B, \text{ м}^2$	0,094	0,129	0,172	0,216	0,272	0,323
	$S_T, \text{ м}^2$	0,0006	0,0006	0,00107	0,00107	0,00134	0,00134
	$d, \text{ мм}$	20	32	32	32	32	32
	A_K	0,043	0,043	0,043	0,043	0,043	0,043
	$B_K \cdot 10^4$	388	530	400	505	505	600
КФСО	$S_H, \text{ м}^2$	7,15	9,77	13,43	17,06	21,71	26,29
	$S_B, \text{ м}^2$	0,0739	0,0913	0,12	0,153	0,167	0,227
	$S_T, \text{ м}^2$	0,0061	0,0061	0,0084	0,0084	0,0107	0,0107
	$d, \text{ мм}$	32	32	40	40	50	50
	A_K	0,065	0,065	0,065	0,065	0,065	0,065
	$B_K \cdot 10^4$	30,0	36,2	36,2	44,0	44,0	53,6
КФБО	$S_H, \text{ м}^2$	9,54	13,02	16,28	20,68	26,88	32,55
	$S_B, \text{ м}^2$	0,0739	0,0913	0,112	0,143	0,182	0,222
	$S_T, \text{ м}^2$	0,0081	0,0081	0,01	0,01	0,0132	0,0132
	$d, \text{ мм}$	40	40	50	50	50	50
	A_K	0,086	0,086	0,086	0,086	0,086	0,086
	$B_K \cdot 10^4$	22,6	27,8	27,8	33,2	33,2	41,5

В таблице приняты следующие обозначения: S_H — поверхность нагрева калориферов, d — диаметр патрубков, мм; $A_K = \frac{1}{1728} \frac{S_H}{S_B}$; $B_K = \frac{0,24}{970} \frac{S_B}{S_T}$.

При теплоносителе — пар:

$$\sigma_1 = \sigma_p = 0; \quad a_1 = a_p.$$

5. Проверяется степень нагрева воздуха a_p в ряду и степень охлаждения теплоносителя $a_p \sigma_p$.

При однорядном расположении калориферов величина $a_y = a_p$ должна быть больше указанной в табл. 45, а $a_y \sigma_y$ должно находиться в пределах, указанных в табл. 45.

Если значение a_y будет меньше указанного в табл. 45, то это означает, что скорость движения воздуха $v_{в.г}$ принята слишком высокой.

В случае, когда $a_y \sigma_y$ не входит в пределы, указанные в табл. 45, следует изменять скорость движения воды в трубах калорифера $v_{в.д}$.

Номера калориферов							
7	8	9	10	11	12	13	14
29,1 0,388 0,0096 50 0,043 109	34,3 0,457 0,0096 50 0,043 126	40,5 0,533 0,0122 50 0,043 126	46,8 0,611 0,0122 50 0,043 145	52,5 0,700 0,0128 76 0,043 145	58,8 0,785 0,0128 76 0,043 151	67,1 0,883 0,0144 76 0,043 151	74,2 0,99 0,0144 76 0,043 170
29,1 0,388 0,0016 50 0,043 600	34,3 0,457 0,0016 50 0,043 700	40,5 0,533 0,0014 50 0,043 950	46,8 0,611 0,0014 50 0,043 1080	52,5 0,700 0,00214 76 0,043 805	58,8 0,785 0,00214 76 0,043 905	67,1 0,883 0,00241 76 0,043 905	74,2 0,99 0,00241 76 0,043 1020
30,05 0,271 0,0122 76 0,065 53,6	35,28 0,318 0,0122 76 0,065 64	41,89 0,375 0,0146 76 0,065 64	48,22 0,431 0,0146 76 0,065 74	55,84 0,497 0,0168 76 0,065 74	— — — — — —	— — — — — —	— — — — — —
40,06 0,271 0,0163 76 0,086 41,5	47,04 0,318 0,0163 76 0,086 48,8	55,86 0,375 0,0193 76 0,086 48,3	64,29 0,431 0,0193 76 0,086 55,5	71,06 0,475 0,0213 76 0,086 55,5	— — — — — —	— — — — — —	— — — — — —

м^2 ; S_B — живое значение по воздуху м^2 ; S_T — живое значение по теплоносителю, м^2 ;

6. При двухрядном расположении калориферов определяются значения σ_y и a_y для всей группы по соответствующим формулам, приведенным в табл. 46. Значение a_y должно быть больше указанного в табл. 45, $a_y \sigma_y$ должно находиться в пределах, указанных в табл. 45.

Производится проверка, аналогичная указанной в п. 5.

7. Определяются конечные температуры воздуха $t_{в.к}$ и теплоносителя $t_{г.к}$ по формулам:

$$t_{в.к} = a_y (t_{т.н} - t_{в.н}) + t_{в.н} \text{ } ^\circ\text{C}; \quad (10.7)$$

$$t_{г.к} = t_{т.н} - a_y \sigma_y (t_{т.н} - t_{в.н}) \text{ } ^\circ\text{C}, \quad (10.8)$$

где $t_{т.н}$ — начальная температура теплоносителя, $^\circ\text{C}$;
 $t_{в.н}$ — начальная температура воздуха, $^\circ\text{C}$.

Эмпирические формулы по определению коэффициентов теплопередачи и потерь депрессии
стальных калориферов¹

Модель калорифера	Коэффициенты теплопередачи, ккал/(м ² ·ч·°С)			Потери депрессии, кгс/м ²
	при обогреве паром	при обогреве водой со скоростью, м/с		
		0,02—0,25	0,25—1,0	
КФС, КМС, КЗВП	$k_{ТП} = 12,1 (v_B \gamma_B)^{0,366}$	$k_{ТП} = 14,1 (v_B \gamma_B)^{0,289} v_{ВД}^{0,158}$	$k_{ТП} = 11,1 (v_B \gamma_B)^{0,393} v_{ВД}^{0,106}$	$h_1 = 0,122 (v_B \gamma_B)^{1,76}$
КФБ, КМБ, К4ВП	$k_{ТП} = 10 (v_B \gamma_B)^{0,42}$	$k_{ТП} = 12,4 (v_B \gamma_B)^{0,331} v_{ВД}^{0,140}$	$k_{ТП} = 9,5 (v_B \gamma_B)^{0,446} v_{ВД}^{0,094}$	$h_1 = 0,175 (v_B \gamma_B)^{1,72}$
КВБ	$k_{ТП} = 15,3 (v_B \gamma_B)^{0,351}$	$k_{ТП} = 18,5 (v_B \gamma_B)^{0,275} v_{ВД}^{0,192}$	$k_{ТП} = 15,3 (v_B \gamma_B)^{0,343} v_{ВД}^{0,149}$	$h_1 = 0,153 (v_B \gamma_B)^{1,69}$
КФСО	$k_{ТП} = 16 (v_B \gamma_B)^{0,439}$	$k_{ТП} = 19,4 (v_B \gamma_B)^{0,334} v_{ВД}^{0,201}$	$k_{ТП} = 14,3 (v_B \gamma_B)^{0,501} v_{ВД}^{0,122}$	$h_1 = 0,335 (v_B \gamma_B)^{2,01}$
КФБО	$k_{ТП} = 14,2 (v_B \gamma_B)^{0,456}$	$k_{ТП} = 17,9 (v_B \gamma_B)^{0,381} v_{ВД}^{0,178}$	$k_{ТП} = 12,7 (v_B \gamma_B)^{0,517} v_{ВД}^{0,113}$	$h_1 = 0,43 (v_B \gamma_B)^{1,94}$
СТД 3009 СТД 3010	$k_{ТП} = 14,7 (v_B \gamma_B)^{0,339}$	$k_{ТП} = 16,3 (v_B \gamma_B)^{0,302} v_{ВД}^{0,149}$	$k_{ТП} = 13,2 (v_B \gamma_B)^{0,371} v_{ВД}^{0,081}$	$h_1 = 0,157 (v_B \gamma_B)^{1,73}$

¹ По данным альбома «Сантехпроект», М., Союзсантехпроект, 1968.

Основные расчетные параметры калифориферных установок

Показатели	Расчетные показатели для бассейнов		
	Донецкого	Карагандинского	Кузнецкого
Расчетная температура наружного воздуха $t_{в. н}$, °С	-36	-45	-50
Объемная масса воздуха $\gamma_{в. н}$, кг/м ³ , при $t_{в. н}$	1,48	1,54	1,58
Средняя объемная масса воздуха $\gamma_{в+30}$, кг/м ³ , на выходе из калифориферов при $t_{в. к} \approx +30^\circ \text{C}$	1,15	1,15	1,15
Минимальные значения степени нагрева воздуха a_y :			
при параметрах теплоносителя:			
150—70° С	0,22	0,26	0,28
130—70° С	0,25	0,29	0,31
при теплоносителе — пар с $t_{т. п} = 143^\circ \text{C}$	0,23	0,27	0,29
Пределы значений степени охлаждения воды $a_y \sigma_y$ при параметрах:			
150—70° С	0,43—0,48	0,41—0,46	0,40—0,45
130—70° С	0,38—0,42	0,34—0,40	0,33—0,39
Удельный расход тепла на нагрев воздуха, поступающего в шахту, $g_{уд}$, ккал·с/(ч·м ³)	42000	52000	57500

При однорядной группе калифориферов $a = a_p$, $\sigma = \sigma_p$; при многорядной группе $a = a_y$, $\sigma = \sigma_y$.

8. Определяется расход воздуха Q_1 в калифориферах по формуле

$$Q_1 = v_{в} \gamma_{в} S_{в} n_{к. р} \text{ кг/с,} \quad (10.9)$$

где $S_{в}$ — сечение, свободное для прохода воздуха, м²;

$n_{к. р}$ — число калифориферов в одном ряду.

9. Определяется количество тепла G , переданного воздуху в группе калифориферов,

$$G = 0,24 \cdot 3600 Q_1 (t_{в. к} - t_{в. н}) \text{ ккал/ч.} \quad (10.10)$$

10. Рассчитывается расход теплоносителя

$$G_{т} = \frac{G}{(t_{т. н} - t_{т. к}) 970} \text{ м}^3/\text{ч.} \quad (10.11)$$

Формулы для расчета многорядных калориферных установок

Теплоноситель	Схема соединения рядов калориферов по теплоносителю	Параметры всей установки, если известны параметры ряда		Параметры ряда, если известны параметры установки	
Горячая вода	Последовательно-прямоточная	$\sigma_y = \sigma_p$	$a_y = \frac{1 - [1 - a_p(1 + \sigma_p)]^{n_{кл}}}{1 + \sigma_p}$	$\sigma_p = \sigma_y$	$a_p = \frac{1 - \sqrt[n_{кл}]{1 - a_y(1 + \sigma_y)}}{1 + \sigma_y}$
	Последовательно-противоточная при $\sigma \neq 1$	$\sigma_y = \sigma_p$	$a_y = \frac{1 - \left(\frac{1 - a_p\sigma_p}{1 - a_p}\right)^{n_{кл}}}{\sigma_p - \left(\frac{1 - a_p\sigma_p}{1 - a_p}\right)^{n_{кл}}}$	$\sigma_p = \sigma_y$	$a_p = \frac{1 - \sqrt[n_{кл}]{\frac{1 - a_y\sigma_y}{1 - a_y}}}{\sigma_y - \sqrt[n_{кл}]{\frac{1 - a_y\sigma_y}{1 - a_y}}}$
	Последовательно-противоточная при $\sigma = 1$	$\sigma_y = \sigma_p$	$a_y = \frac{a_p n_{кл}}{1 + a_p(n_{кл} - 1)}$	$\sigma_p = \sigma_y$	$a_p = \frac{a_y}{n_{кл} - a_y(n_{кл} - 1)}$
	Параллельная	$\sigma_y = \frac{\sigma_p}{n_{кл}}$	$a_y = 1 - (1 - a_p)^{n_{кл}}$	$\sigma_p = \sigma_y n_{кл}$	$a_p = 1 - \sqrt[n_{кл}]{1 - a_y}$
Пар	Параллельная	—	$a_y = 1 - (1 - a_p)^{n_{кл}}$	—	$a_p = 1 - \sqrt[n_{кл}]{1 - a_y}$

Здесь $n_{кл}$ — число рядов калориферов.

11. Определяется расход теплоносителя g_T в одном потоке

$$g_T = \frac{G_T}{\frac{n_{к.р} n_{кл}}{n_{к.р.п}}} \text{ м}^3/\text{ч}, \quad (10.12)$$

где $n_{к.р}/n_{к.р.п}$ — число потоков в одном ряду калориферов;
 $n_{кл}$ — число рядов калориферов.

12. Определяется потеря депрессии на преодоление сопротивлений калориферов:
 проходу воздуха

$$h_y = 1,2 n_{кл} h_1 \text{ мм вод. ст.}, \quad (10.13)$$

где 1,2 — коэффициент резерва;
 h_1 — потеря депрессии в одном

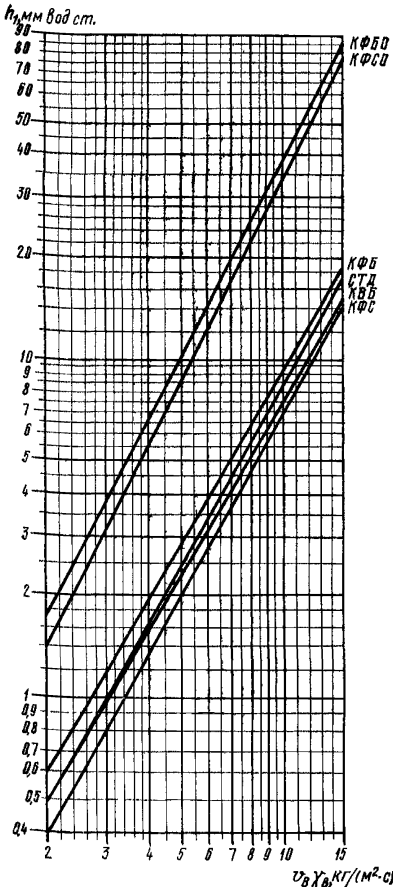


Рис. 46. Величина потери депрессии для различных типов калориферов в зависимости от скорости воздуха

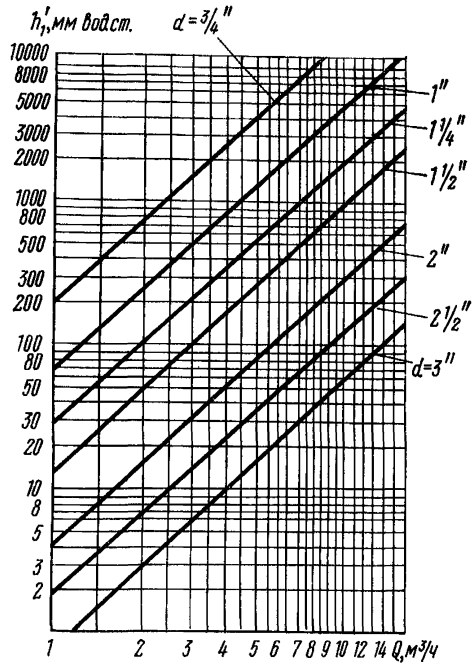


Рис. 47. Величина потерь депрессии в одноходовых калориферах в зависимости от расхода воды и диаметра патрубка d

калорифере; определяется по формуле, приведенной в табл. 44, или по номограмме (рис. 46);
 проходу теплоносителя

$$h_{T. y} = 1,1 n_{к.р.п} k_x h_1 \text{ мм вод. ст.}, \quad (10.14)$$

где 1,1 — коэффициент резерва;

k_x — коэффициент, учитывающий влияние числа ходов в многоходовых калориферах; принимается по табл. 47;

h'_1 — сопротивление одного калорифера прохождению теплоносителя; определяется по номограмме (рис. 47).

13. Определяется площадь сечения проемов для прохода холодного воздуха

$$S'_x = \frac{Q_1}{\gamma_{в.н} v_{\max}} \text{ м}^2, \quad (10.15)$$

где $\gamma_{в.н}$ — объемная масса воздуха при расчетной температуре холодного воздуха; принимается по табл. 45;

v_{\max} — допустимая максимальная скорость поступления воздуха на калориферы через проемы, м/с; $v_{\max} = 8 \div 10$ м/с.

Таблица 47

Коэффициент учета влияния числа ходов в многоходовых калориферах на величину их гидравлического сопротивления

Число ходов в калорифере	k_x	Число ходов в калорифере	k_x
1	1,0	7	4,7
2	1,5	8	5,4
3	2,0	9	6,1
4	2,7	10	6,8
5	3,4	11	7,5
6	4,1	12	8,2

14. Рассчитывается площадь сечения проемов для прохода нагретого воздуха

$$S'_r = \frac{Q_1}{\gamma_{в+30} v_{\max}} \text{ м}^2, \quad (10.16)$$

где $\gamma_{в+30}$ — объемная масса нагретого воздуха; принимается по табл. 45.

15. Определяется удельный $g_{уд}$ расход тепла на нагрев 1 м³/с поступающего в шахту воздуха

$$g_{уд} = 0,24 \gamma_{в+2} (t_{см} - t_{в.н}) 3600 \text{ ккал} \cdot \text{с} / (\text{ч} \cdot \text{м}^3), \quad (10.17)$$

где $t_{см} = +2^\circ \text{С}$ — температура смеси холодного и подогретого в калорифере воздуха.

16. Определяется количество воздуха, нагреваемого одной группой калориферов,

$$Q' = \frac{G}{g_{уд}} \text{ м}^3/\text{с}. \quad (10.18)$$

17. Производится расчет всей калориферной установки; при этом определяется:

число групп n_r в калориферной установке

$$n_r = \frac{1,1Q_{\text{ш}}}{Q'} \text{ шт.}, \quad (10.19)$$

где 1,1 — коэффициент запаса по теплопроизводительности установки;

количество теплоносителя для всей установки

$$G_{r. y} = G_r n_r \text{ кг/ч}; \quad (10.20)$$

общая площадь сечения проемов для прохода холодного воздуха

$$S_x = S'_x n_r \text{ м}^2; \quad (10.21)$$

площадь сечения для прохода подогретого воздуха в камеру смешения

$$S_r = S'_r n_r \text{ м}^2. \quad (10.22)$$

Теплотехнический расчет однорядных (по воздуху) калориферных групп при теплоносителе — насыщенном паре производится по следующей методике.

Поверхность нагрева калориферной установки S определяется по формуле

$$S = \frac{0,24Q_{\text{ч}} \gamma_{\text{в}}}{k_{\text{ТП}} \frac{\Delta t}{t_{\text{в. к}} - t_{\text{в. н}}}} \text{ м}^2, \quad (10.23)$$

где $Q_{\text{ч}}$ — расход воздуха для проветривания горных выработок, $\text{м}^3/\text{ч}$;

Δt — разность между средними температурами теплоносителя и воздуха, $^{\circ}\text{C}$;

$$\Delta t = \frac{t_{\text{т. н}} + t_{\text{т. к}}}{2} - \frac{t_{\text{в. к}} + t_{\text{в. н}}}{2}. \quad (10.24)$$

При давлении 3,5 кгс/см² температура теплоносителя — пара равна $t_{\text{т. н}} = 147,2^{\circ}\text{C}$. Температура теплоносителя (конденсата) при выходе из калориферной установки принимается равной $t_{\text{т. к}} = +70^{\circ}\text{C}$.

Коэффициент теплопередачи $k_{\text{ТП}}$ определяется по графику (рис. 48, б) или по формуле

$$k_{\text{ТП}} = 14,2 + 0,9t_{\text{в. н}} \text{ ккал}/(\text{м}^2 \cdot \text{ч} \cdot ^{\circ}\text{C}). \quad (10.25)$$

С учетом срока службы калориферов в установке коэффициент теплопередачи будет иметь следующую величину:

$$k_{\text{ТП расч}} = \frac{k_{\text{вз}}}{100} k_{\text{ТП}}$$

где $k_{\text{вз}}$ — коэффициент, учитывающий изменение коэффициента теплопередачи в зависимости от срока службы калориферов $T_{\text{кл}}$ в установке; определяется по графику (рис. 48, а).

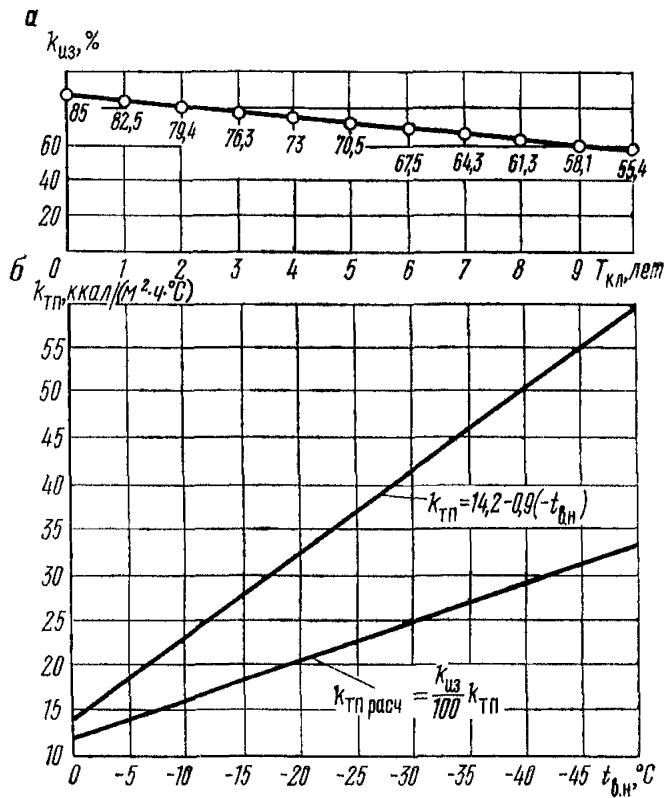


Рис. 48. Зависимость коэффициента теплопередачи от срока службы calorifierной установки (а) и температуры наружного воздуха (б)

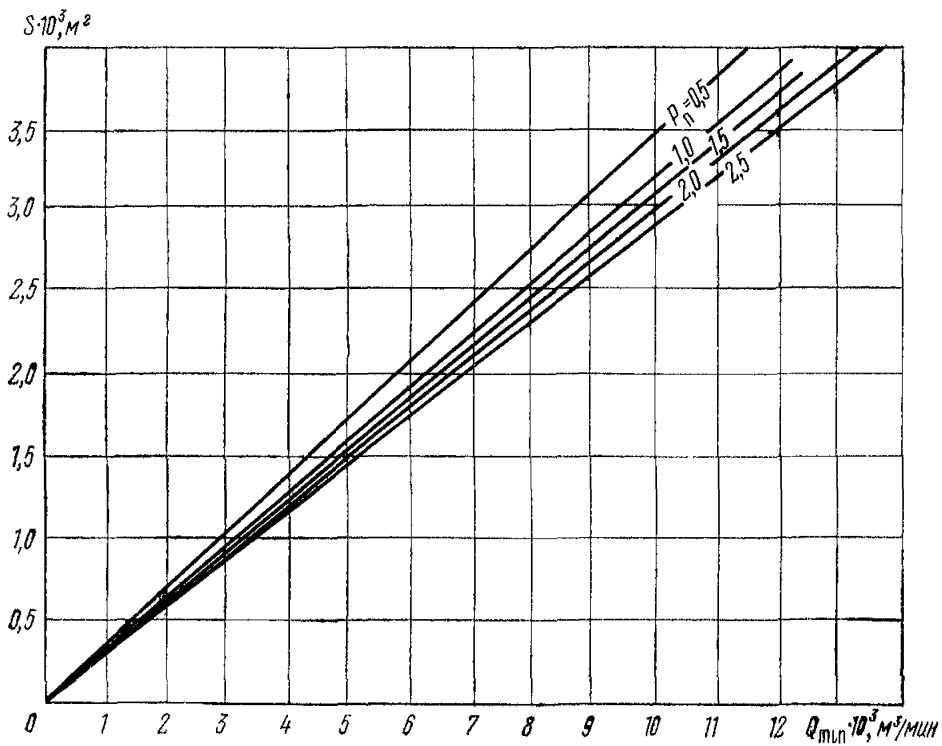


Рис. 49. Зависимость величины поверхности нагрева calorifierной установки от количества нагреваемого воздуха и давления пара в calorифере

Поверхность нагрева калориферной установки, в свою очередь, состоит из суммы теплопередающих поверхностей:

$$S = S_1 + S_2, \quad (10.26)$$

где S_1 — теплопередающая поверхность ступени теплообмена «пар — воздух»;

S_2 — теплопередающая поверхность ступени теплообмена «конденсат — воздух»; величина S_2 составляет 10% от S_1 .

Для ориентировочного расчета однорядной (по воздуху) калориферной установки в условиях шахт Кузбасса при теплоносителе — паре на рис. 49 приведен график, по которому определяется поверхность нагрева калориферной установки в зависимости от расхода воздуха и давления пара P_n перед входом в калориферную установку.

ПРИЛОЖЕНИЕ I

КАТАЛОГ ЗНАЧЕНИЙ КОЭФФИЦИЕНТОВ АЭРОДИНАМИЧЕСКОГО
СОПРОТИВЛЕНИЯ ГОРНЫХ ВЫРАБОТОК

I.1. Коэффициенты аэродинамического сопротивления
вертикальных стволов

Таблица I.1

Стволы, закрепленные железобетонными тубингами
(без армировки)

Вид крепи	Диаметр ствола	$\alpha \cdot 10^4$
Тубинги ВНИИОМПС для стволов	4,5—6,0	10
	6,0—8,0	9
Тубинги СТК для стволов	4,5—6,0	14
	6,0—8,0	13

Таблица I.2

Стволы, закрепленные бетоном и железобетонными тубингами,
при расстоянии между расстрелами 4168 мм

Тип ствола (по альбому Южгипрошахта)	Диаметр ствола, м	Схема армиров- ки (рис. I.1)	$\alpha \cdot 10^4$			
			Бетонная крепь		Тубинговая крепь	
			без обтека- телей	с обтека- телями	без обтека- телей	с обтека- телями
Н-126-67 т-2	5,0	<i>a</i>	24	16	33	24
Н-126-67 т-3	5,0	<i>a</i>	29	20	37	28
Н-126-67 т-4	6,0	<i>a</i>	25	17	33	24
Н-126-67 т-6	6,0	<i>a</i>	25	17	33	24
Н-126-67 т-8	6,5	<i>a</i>	27	18	35	24
Н-126-67 т-10	6,0	<i>a</i>	28	19	36	26
Н-126-67 т-12	6,5	<i>a</i>	26	17	33	24
Н-126-67 т-17	6,5	<i>a</i>	27	18	34	25
Н-126-67 т-22	8,0	<i>b</i>	38	30	48	37
Н-126-67 т-23	4,5	<i>e</i>	39	31	53	44
Н-126-67 т-24	5,0	<i>e</i>	30	23	38	30
Н-126-67 т-26	4,5	<i>d</i>	29	18	35	24
Н-126-67 т-27	5,0	<i>d</i>	27	20	33	26
Н-126-67 т-29	6,0	<i>a</i>	21	17	28	20
Н-126-67 т-31	6,5	<i>d</i>	26	22	34	29
Н-126-67 т-32	5,5	<i>e</i>	26	22	33	28
Н-126-67 т-33	5,5	<i>e</i>	27	22	34	28
Н-126-67 т-34	5,5	<i>e</i>	27	22	35	28
Н-126-67 т-35	7,0	<i>ж</i>	31	22	37	28
Н-126-67 т-36	7,0	<i>и</i>	34	24	40	29

Тип ствола (по альбому Южгипрошахта)	Диаметр ствола, м	Схема армиров- ки (рис. I.1)	$\alpha \cdot 10^4$			
			Бетонная крепь		Тюбинговая крепь	
			без обтекате- лей	с обтека- телями	без обтекате- лей	с обтека- телями
Н-126-67 т-37	7,5	<i>г</i>	35	26	42	31
Н-126-67 т-39	6,0	<i>а</i>	26	17	34	24
Н-126-67 т-40	6,0	<i>а</i>	27	18	34	25
Н-126-67 т-41	6,0	<i>а</i>	28	19	36	25

Примечания: 1. Изменение профиля расстрелов с двутаврового на прямоугольный (удлиненный по потоку) снижает общее сопротивление ствола на 25%.

2. Увеличение расстояния между расстрелами с 2 до 5 или до 8 м снижает аэродинамическое сопротивление ствола соответственно на 20 или 40%.

3. Удаление центрального ряда расстрелов снижает сопротивление ствола на 50%.

4. Замена боковых расстрелов кронштейнами и консолями снижает сопротивление ствола на 50%.

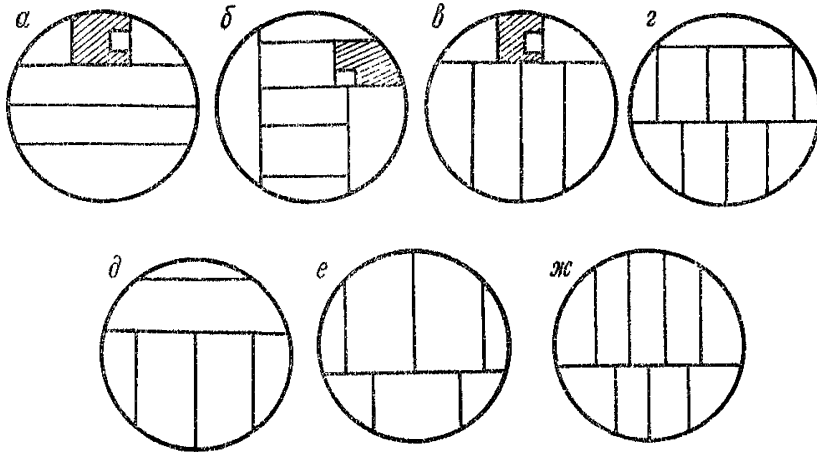


Рис. I.1. Расположение расстрелов в стволах (к табл. I.2)

Таблица I.3

Стволы, закрепленные бетоном, при расстоянии между расстрелами 3125 мм

Тип ствола (по альбому Южгипро- шахта)	Схемы армировки (рис. I.2)	Характеристика ствола	Характеристика лестничного отделения	Продольный калибр расстрелов	$\alpha \cdot 10^4$
Н-126-6021	<i>а</i>	Клетевой с двумя опрокидными клетями на 2-тонные вагонетки с лестничным и трубным отделениями То же, но трубное и лестничное отделения отсутствуют	Лестничные полки через 4 м, обшивка вразбежку	16	50
			—	25	39

Тип ствола (по альбому Южгипро- шахта)	Схемы армировки (рис. 1.2)	Характеристика ствола	Характеристика лестничного отделения	Продольный калибр расстрелов	$\alpha \cdot 10^4$
Скиповой ствол для глубокой шахты	б	Четыре 12-тонных ски- па, имеется трубное отделение	Полки через 3,125 м, обшивка вразбежку внутри лестничного отделения	25	42
			Полки через 3,125 м без обшивки	25	46
			Полки через 3,125 м, сплошная обшивка со стороны подъема	25	37
Н-126-6036	в	Клетевой, две неопро- кидные клетки на 3-тон- ную вагонетку, имеет- ся трубное отделение	Лестничное отделение отсутствует	25	38
Н-126-8041	г	Клетевой с двумя подъ- емами (две клетки опро- кидные на 2-тонные вагонетки, одна опро- кидная с противоре- сом), имеется трубное отделение	Лестничное отделение отсутствует	25	45
Н-126-4551	д	Скиповой с двумя 4-тон- ными скипами	Лестничные полки ре- шетчатые через 3,125 м, обшивка вразбежку	27,5	33
			Полки сплошные через 3,125 м, обшивка вразбежку	27,5	37
			Лестничное отделение отсутствует	27,5	29

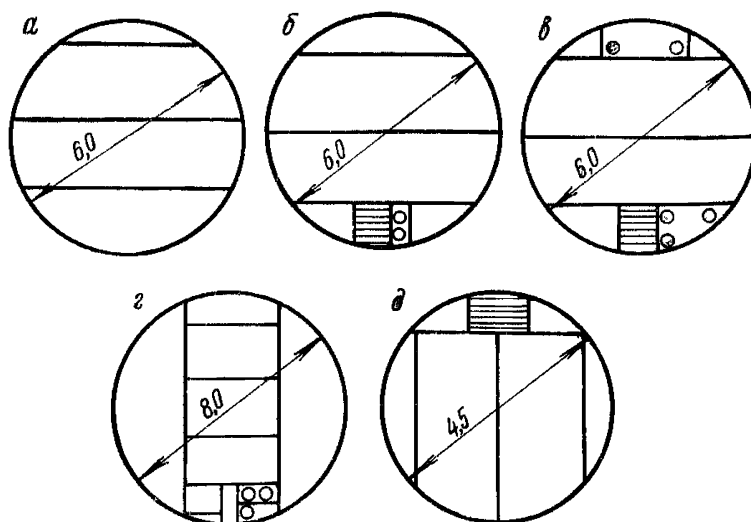


Рис. 1.2. Расположение расстрелов в стволах (к табл. 1.3)

Стволы с новыми видами армировки

Схема армировки (рис. I.3)	Характеристика схемы	Диаметр ствола, м	Характеристика лестничного отделения	$\alpha \cdot 10^4$
a	Однорасстрельная схема армировки клетового ствола. Расстояние между расстрелами и полками 4,168 м, а между опорами 3,0 м	6,5	Отшито сеткой Отшито сплошную $S = 1,98 \text{ м}^2$	17,3 12,1
		6,0	Отшито сеткой Отшито сеткой всплошную $S = 1,29 \text{ м}^2$	8,6 7,9
e	Однорасстрельная схема армировки скипового ствола. Расстояние между расстрелами 4,168 м, а между опорами 3,0 м	8,0	Лестничное отделение отсутствует	11,9
z	Безрасстрельная схема армировки скипового ствола. Расстояние между опорными скобами 2,0 м	8,0	То же	4,1
Ствол без армировки	—	6,0	»	2,8

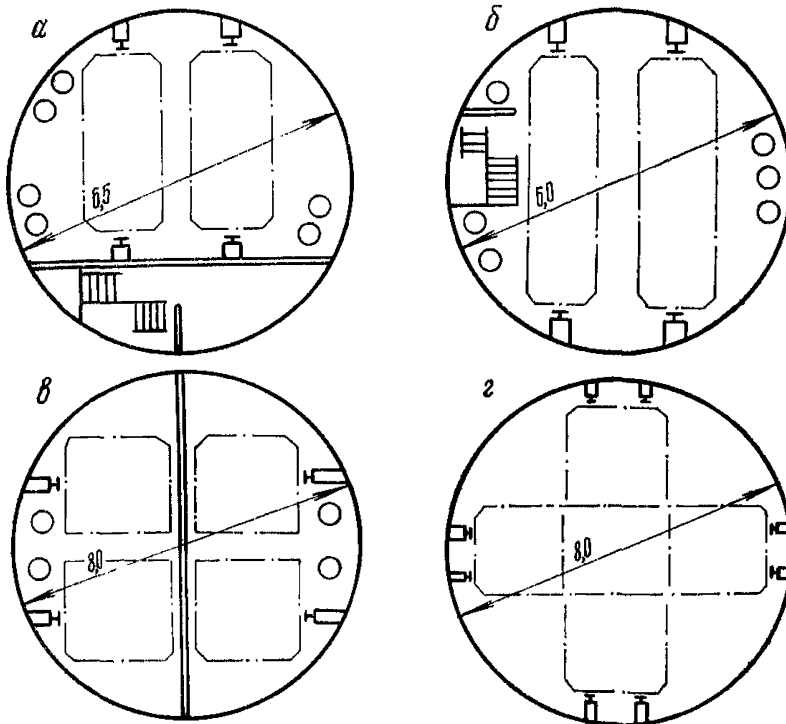


Рис. I.3. Схема армировки стволов (к табл. I.4)

Таблица I.5

Стволы, закрепленные деревом, восстающие, гезенки, скаты

Характеристика выработки	Сечение, м ²	$\alpha \cdot 10^4$
Ствол с тремя отделениями—два подъемных и одно лестничное, крепь—сплошная венцовая: при движении воздуха по всем отделениям	4,24	33
при движении воздуха по двум отделениям	2,38	20
Ствол с тремя отделениями—два подъемных и одно лестничное, крепь—подвесная	4,78	32
Ствол с четырьмя отделениями, из которых одно лестничное, крепь—подвесная. Воздух движется по трем отделениям	6,4	41
Полевой, восстающий, закреплен сплошной венцовой крепью, три отделения: воздух движется по двум отделениям . . .	3,46	53
воздух движется по одному отделению . . .	3,77	66
Восстающий, закреплен сплошной венцовой крепью, три отделения, воздух движется по всем отделениям	3,66	55
Восстающий закреплен сплошной венцовой крепью, три отделения	3,29	53
Гезенк с площадками в ходовых отделениях	—	47
Скат: с ходовым отделением	1,95	20
с рудоспускным отделением	1,80	16

Примечания: 1. При подсчете депрессии восстающего за его сечение следует принимать сумму сечений всех отделений в свету, не вычитая площади, занимаемой лестничными полками. За периметр следует принимать сумму периметров всех отделений.

2. При подсчете депрессии шахтных стволов за площадь следует принимать всю площадь сечения ствола за вычетом площади лестничного отделения. Периметр следует подсчитывать, также не учитывая периметра лестничного отделения.

I.2. Коэффициенты аэродинамического сопротивления вентиляционных скважин

Таблица I.6

Скважины большого диаметра при бурении их реактивно-турбинным способом

Срок службы скважин, лет	$\alpha \cdot 10^4$ скважин при диаметре d , м											
	0,4	0,5	0,6	0,7	0,8	1,0	1,2	1,4	1,6	1,8	2,1	2,3
1	2,8	2,7	2,6	2,5	2,4	2,3	2,2	2,1	2,1	2,0	2,0	1,9
2	3,3	3,1	3,0	2,9	2,8	2,7	2,6	2,5	2,4	2,3	2,3	2,2
3	3,8	3,6	3,4	3,3	3,2	3,0	2,9	2,8	2,7	2,6	2,5	2,5
4	4,3	4,1	3,9	3,7	3,6	3,4	3,2	3,1	3,0	2,9	2,8	2,8

Срок службы скважин, лет	$\alpha \cdot 10^4$ скважин при диаметре d , м											
	0,4	0,5	0,6	0,7	0,8	1,0	1,2	1,4	1,6	1,8	2,1	2,3
5	4,9	4,6	4,3	4,1	4,0	3,7	3,6	3,4	3,3	3,2	3,2	3,0
6	5,4	5,1	4,8	4,6	4,4	4,1	3,9	3,7	3,6	3,5	3,4	3,3
7	6,0	5,6	5,3	5,0	4,8	4,5	4,3	4,1	3,9	3,8	3,7	3,6
8—10	6,5	6,0	5,6	5,3	5,1	4,8	4,5	4,3	4,2	4,0	3,9	3,8

Примечание. Коэффициент аэродинамического сопротивления α скважин диаметром 2,1 м, буримых способом Щепотьева-Иванова, следует принимать на 45% выше, чем скважин такого же диаметра, пробуренных реактивно-гурбинным способом.

1.3. Коэффициенты аэродинамического сопротивления горизонтальных и наклонных выработок

Таблица I.7

Незакрепленные горные выработки

Характеристика выработки	$\alpha \cdot 10^4$
Выработка, проведенная по породе:	
вкрест простирания	10
по простиранию	8
Выработка, проведенная по углю:	
без подрывки	5—6
с подрывкой	7—8
Выработка, у которой:	
шероховатость стен и почвы одинаковая	6—8
шероховатость такая же, как у почвы при сильном засорении	10—15
Печи и просеки	8

Таблица I.8

Выработки, закрепленные неполными крепежными рамами из круглого леса

Сечение выработки, м ²	Диаметр крепи, см	Значение $\alpha \cdot 10^4$ при продольном калибре крепи, равном				
		2	3	4	5	6
4,6	16	16	19	19	19	18
5,2	16	16	19	19	19	18
5,9	18	16	19	19	19	18

Продолжение табл. I.8

Сечение выработки, м ²	Диаметр крепи, см	Значение $\alpha \cdot 10^4$ при продольном калибре крепи, равном				
		2	3	4	5	6
6,3	18	16	19	19	19	18
7,0	20	17	20	20	19	19
7,6	22	17	20	20	19	19
8,4	22	18	20	20	20	19
9,0	22	18	20	20	20	19
9,6	22	18	20	20	20	19
10,1	22	18	20	20	20	19
10,8	22	18	19	20	20	19
11,8	22	17	19	20	20	19

Примечание. Значение коэффициента α для промежуточных сечений определяется путем линейной интерполяции.

Таблица I.9

Выработки, закрепленные деревянными неполными и полными рамами из круглого леса, для слабых пород

Сечение выработки, м ²	Диаметр крепи, см	Значение $\alpha \cdot 10^4$ при продольном калибре крепи, равном						
		1	2	3	4	5	6	7
3,9—7,4	18—24	11	15	18	20	22	23	20

Таблица I.10

Выработки, закрепленные неполными деревянными рамами прямоугольного или квадратного сечения

Сечение выработки, м ²	Характеристика крепи		Значение $\alpha \cdot 10^4$ при расстоянии между центрами рам (ребер), м			
	Высота рамы (ребра), м	Ширина рамы (ребра), м	0,5	0,75	1,0	1,5
5,0	0,25	0,25	7	12	16	25
5,0	0,25	0,15	12	18	22	26
5,0	0,25	0,10	15	21	26	29
6,0	0,10	0,25	10	15	17	17
6,0	0,10	0,15	16	20	20	18
6,0	0,10	0,10	21	25	24	22

Примечание. Уменьшение продольного калибра, применение сплошной затяжки с заменой деревянных верхняков на двутавровые балки или рельсы снижает α на 20%.

Таблица I.11

**Выработки, закрепленные арочной металлической крепью
из специального взаимозаменяемого профиля
прямого выгиба**

Сечение выработки после осадки, м ²	Значение $\alpha \cdot 10^4$ при расстоянии между арками l_a , м			
	0,5	0,75	1,0	1,2
4,9	21,0	20,0	19,0	19,0
5,2	21,0	20,0	19,0	19,0
6,9	22,0	20,0	20,0	19,0
7,1	22,0	21,0	20,0	19,0
8,9	23,0	21,0	20,0	20,0
11,2	23,0	21,0	20,0	20,0
12,7	23,0	21,0	20,0	20,0
16,4	22,0	20,0	19,0	19,0

Таблица I.12

**Выработки, закрепленные арочной металлической
трехзвеньевой крепью из специального взаимозаменяемого профиля
обратного выгиба**

Сечение выработки после осадки, м ²	Значение $\alpha \cdot 10^4$ при расстоянии между арками l_a , м			
	0,5	0,75	1,0	1,2
4,9	17,0	17,0	16,0	16,0
5,2	18,0	17,0	16,0	16,0
6,0	18,0	17,0	17,0	16,0
7,1	19,0	18,0	17,0	16,0
8,9	19,0	18,0	17,0	17,0
11,2	19,0	18,0	17,0	17,0
12,7	19,0	18,0	17,0	17,0
16,4	18,0	17,0	16,0	16,0

Примечание. В выработках, закрепленных арочной металлической крепью из специального взаимозаменяемого профиля обратного выгиба и дополнительными затяжками, закладываемыми за фланцы спецпрофиля, α снижается в 1,5 раза. При этом требуется точно выдерживать расстояние между арками ввиду малых размеров фланцев.

Таблица 1.13

Выработки, закрепленные крепежными рамами из железобетонных круглых стоек с верхняками из металлических двуглавых балок

Сечение выработки, м ²	Диаметр крепи, см	Значение $\alpha \cdot 10^4$ при продольном калибре, равном				
		2	3	4	5	6
3	15	18	20	23	27	29
3	20	20	23	28	30	33
4	15	16	19	22	24	27
4	20	19	22	25	28	30
6	15	15	18	20	22	24
6	20	18	19	23	25	28
8	15	14	16	19	22	23
8	20	16	19	23	24	27
10	15	14	16	18	20	23
10	20	16	18	22	23	25
12	15	14	16	17	19	23
12	20	16	18	19	22	25
14	15	14	15	16	18	22
14	20	16	17	18	22	24

Таблица 1.14

Выработки, закрепленные только стойками, поставленными в ряд посередине сечения

Продольный калибр стоек	Значение $\alpha \cdot 10^4$ при сечении выработки		
	4	6	8
4	31	29	26
6	28	27	23
8	26	24	21

Таблица 1.15

Выработки, закрепленные неполными крепежными рамами из круглого леса с одним рядом стоек посередине сечения

Диаметр стоек, см	Значение $\alpha \cdot 10^4$ при продольном калибре крепежных рам и стоек, равном		
	4	6	8
18	54	50	47
20	55	52	49
24	57	54	51

Примечание. Таблица составлена для сечения $S = 4 \text{ м}^2$; для $S = 6 \text{ м}^2$ значения коэффициентов следует уменьшить на 3.

Таблица 1.16

**Выработки, закрепленные арочной крепью
или неполными крепежными рамами
из металлических двутавровых балок**

Сечение выработки, м ²	Номера двутавровых балок	Значение $\alpha \cdot 10^4$ при про- дольном калибре крепи, равном			
		3	4	5	6
5,0	12	19	21	28	33
	14	22	27	32	37
	16	24	30	35	42
	18	26	33	40	50
	20	28	35	43	53
6,7	12	17	21	25	29
	14	19	24	28	32
	16	21	26	31	36
	18	23	29	35	40
	20	25	31	38	46
8,0	12	17	20	24	27
	14	19	23	27	31
	16	20	25	30	33
	18	22	27	32	38
	20	24	30	35	42
9,2	12	16	20	23	27
	14	18	22	26	30
	16	20	24	29	33
	18	23	27	31	37
	20	23	29	34	41
10,2	12	16	19	22	25
	14	18	22	24	29
	16	19	23	28	32
	18	21	26	30	35
	20	22	28	33	38

**1.4. Коэффициенты аэродинамического сопротивления
горизонтальных и наклонных выработок,
оборудованных конвейерами**

Значения α_k в этих условиях определяются по формуле

$$\alpha_k = \alpha \frac{S^3}{S_{ж}^3},$$

где α_k — коэффициент аэродинамического сопротивления выработки, оборудованной конвейером;

α — коэффициент аэродинамического сопротивления этой же выработки, но без конвейера; принимается в зависимости от типа крепи по таблицам данного каталога;

$S_{ж}$ — живое сечение выработки в свету (с учетом конвейера), м².

I.5. Аэродинамическое сопротивление лавообразных выработок

Общее сопротивление лавы, оборудованной индивидуальными стойками, определяют по формуле

$$R_{\text{оч}} = \frac{0,0142l_{\text{оч}} + 0,0612 (\xi_{\text{вх}} + \xi_{\text{вых}})}{S_{\text{оч}}^2} \text{ км},$$

где $\xi_{\text{вх}}$, $\xi_{\text{вых}}$ — коэффициенты местного сопротивления входа и выхода лавы, которые можно определить по табл. I.17.

Т а б л и ц а 1.17

Коэффициенты местного сопротивления входа и выхода лавы

Характеристика местного сопротивления	$S_{\text{оч}}/S'_{\text{ш}}$	ξ
Вход в лаву		
Откаточный штрек проводится вслед за лавой, над штреком—бутовая полоса шириной 8—10 м	0,3—0,8	27
Откаточный штрек опережает лаву на 100—200 м, над штреком — бутовая полоса в 8—10 м, управление кровлей производится полным обрушением	0,2—0,7	2
То же, при управлении кровлей частичной закладкой	0,4—0,6	1
Обратный порядок отработки, штрек погашается вслед за лавой, управление кровлей полным обрушением	0,6—1,1	10
Откаточный штрек опережает лаву, над штреком—целики угля, воздух поступает по двум печам	—	3
Выход из лавы		
Вентиляционный штрек проводится вслед за лавой, под штреком — бутовая полоса шириной 8—10 м	0,1—0,3 0,4—0,5	5,5 3,0
Управление кровлей полным обрушением или частичной закладкой	0,9—1,0	1,5
Обратный порядок отработки, штрек погашается вслед за лавой	0,5—1,5	14,0
Вентиляционный штрек опережает лаву, над штреком — целики угля, воздух выходит через одну печь шириной 1,5 м	—	20,0

П р и м е ч а н и е. Здесь $S'_{\text{ш}}$ — сечение штрека у входа в лаву или на выходе из лавы.

Если в лаве установлен один ряд стоек, приведенная выше формула имеет вид

$$R_{\text{оч}} = \frac{0,009l_{\text{оч}} + 0,0612 (\xi_{\text{вх}} + \xi_{\text{вых}})}{S_{\text{оч}}^2} \text{ км}.$$

Потери депрессии в лаве подсчитываются по формуле

$$h_{\text{оч}} = R_{\text{оч}} Q_{\text{оч}}^2 \text{ мм вод. ст.}$$

Удельное сопротивление (для длины 100 м) лав, оборудованных механизированными креплениями М-87Д, М-87Э, М-87М, определяется по формуле

$$r = \frac{0,3}{m^4} \text{ кр.}$$

Примечание. При получении этой формулы сечение лавы принималось вчернее.

П Р И Л О Ж Е Н И Е II

КЛАССИФИКАЦИЯ СХЕМ ПРОВЕТРИВАНИЯ ВЕНТИЛЯЦИОННЫХ УЧАСТКОВ

Вентиляционный участок является основным звеном, определяющим важнейшие параметры и показатели (величина утечек воздуха, степень устойчивости и т. д.), характеризующие схему проветривания шахты в целом.

Шахтное поле в зависимости от способа подготовки и системы разработки разбивается на отдельные выемочные поля (например, панели) различных размеров. На крупной шахте, как правило, одновременно обрабатывается несколько выемочных полей, связанных между собой главными выработками. Схема вентиляционных соединений такой шахты состоит из нескольких областей (по числу выемочных полей), соединяемых между собой общешахтными связями (струями). Эти области называются вентиляционными участками, т. е. вентиляционный участок — это вентиляционные струи, омывающие очистные и подготовительные забои, и утечки воздуха, образующие в совокупности схему вентиляционных соединений отдельного выемочного поля, ограниченную точками разделения и слияния струй с общешахтными.

Каждый вентиляционный участок состоит из нескольких выемочных участков (очистные забои с примыкающими к ним откаточными и вентиляционными штреками). Например, схема вентиляционных соединений шахты, на которой одновременно обрабатываются четыре панели (выемочных поля) — две бремсберговые и две уклонные (рис. II.1), состоит из четырех вентиляционных участков. Каждый из них (например, 7—15—17—19—12—14) включает в себя вентиляционные струи, омывающие очистные и подготовительные забои, а также утечки воздуха.

Схемы проветривания вентиляционных участков в зависимости от схемы подготовки шахтного поля, системы разработки, направления движения свежей и исходящей струй воздуха по выработкам вентиляционного и выемочного участков разделяются на следующие основные группы:

I. Схемы проветривания панелей с согласным движением воздушных струй по наклонным выработкам. Такие схемы характерны для панелей, подготовленных бремсбергами с выдачей исходящей струи на верхний горизонт, т. е. при восходящем движении исходящей струи на всем пути от забоя до вентилятора. В дальнейшем схемы I группы называются бремсберговыми. К ним относятся схемы проветривания участков бремсбергового поля при этажной подготовке (без разделения этажа на подэтажи).

II. Схемы проветривания панели со встречным движением струи по наклонным выработкам. Эти схемы характерны для панелей, подготовленных уклонами. В дальнейшем они называются уклонными.

Ко второй группе относятся также схемы проветривания уклонных полей при этажной подготовке и системе разработки лава — этаж, а также схемы проветривания одиночных пластов, вскрытых наклонными стволами, при тех же условиях.

III. Схемы проветривания выемочных полей, подготовленных столбами и обрабатываемых лавами, движущимися по восстанию или падению.

IV. Схемы проветривания выемочных полей при этажной подготовке с разделением этажа на подэтажи и отработкой на промежуточные бремсберги (скаты).

V. Схемы проветривания выемочных полей на пластах, вскрытых этажными квершлагами и обрабатываемых системой лава — этаж.

VI. Схемы проветривания щитовых участков.

VII. Схемы проветривания участков при слоевых системах разработки мощных пластов.

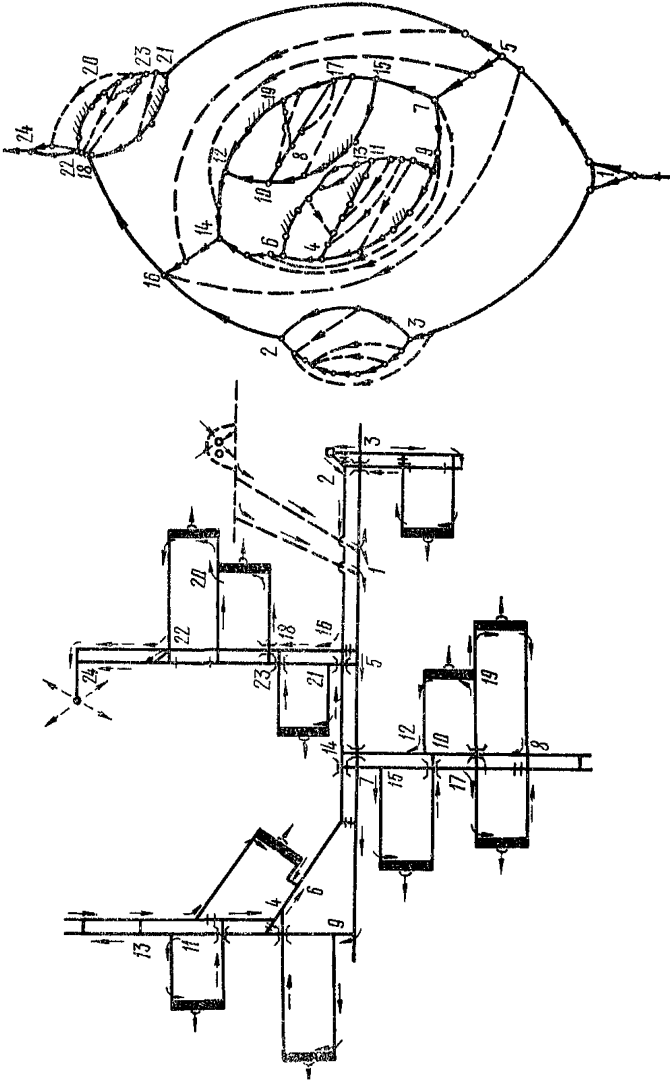


Рис. II.1. Схема проветривания шахты

VIII. Схемы проветривания участков при системе разработки наклонными слоями с выемкой их короткими полосами по простиранию.

По одному характерному варианту каждой из восьми групп схем проветривания вентиляционных участков представлено на рис. II.2.

Схемы проветривания вентиляционных участков определяются главным образом схемами проветривания выемочных участков. Последние классифицируются по следующим основным признакам: степени обособленности раз-

бавления вредностей по источникам поступления в рудничную атмосферу, направлению выдачи исходящей из лавы струи воздуха, зависимости или независимости проветривания выемочных участков, т. е. возможности

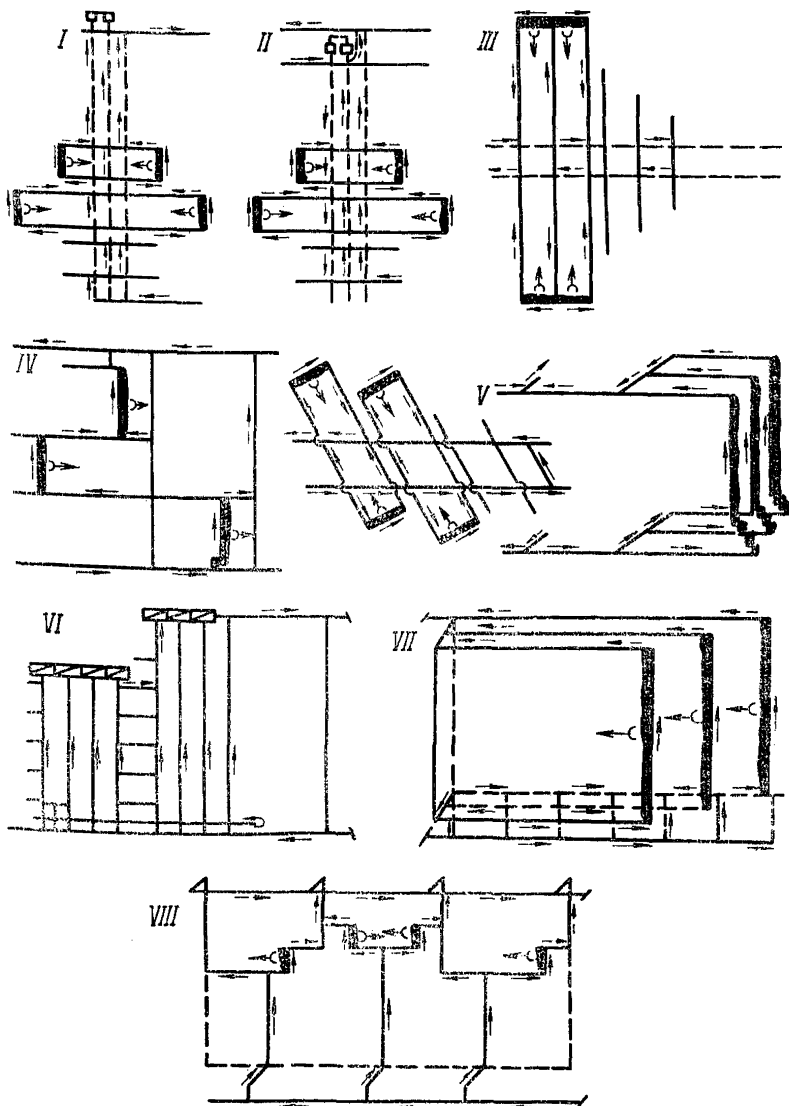


Рис. II.2. Характерные варианты схем I—VIII проветривания вентиляционных участков

перераспределения газа между выработанными пространствами обрабатываемых лав (независимое проветривание — одиночные лавы, зависимое — спаренные лавы), направлению движения воздуха по очистному забою, взаимному направлению свежей и исходящей струй (см. таблицу).

Классификация схем проветривания выемочных участков

Классификация	Классификационный признак	Возможные варианты	Условные обозначения
Тип	Степень обособленности разбавления вредностей по источникам поступления	Последовательное Частичное Полное	1 2 3
Подтип	Направление выдачи исходящей из лавы струи воздуха	На выработанное пространство На массив угля Комбинированное	В М К
Класс	Зависимость или независимость проветривания выемочных участков	Независимое Зависимое	Н З
Подкласс	Направление движения воздуха по очистному забою	Восходящее Нисходящее Горизонтальное	в н г
Вид	Взаимное направление свежей и исходящей струй	Возвратоточное Прямоточное	вт пт

Такая классификация достаточно точно характеризует особенности всех вариантов схем проветривания выемочных участков (рис. II.3—II.6). Для удобства каждый вариант схемы обозначается сокращенно в соответствии с приведенными условными обозначениями. Например, З-В-Н-н-лт-к обозначает схему проветривания выемочного участка с полностью обособленным разбавлением вредностей по источникам поступления в рудничную атмосферу при выдаче исходящей из лавы струи в сторону выработанного пространства, независимом проветривании (одиночная лава), нисходящем направлении движения воздуха по очистной выработке и прямоточном движении свежей и исходящей струй воздуха. Последняя буква обозначает вариант схемы, приведенный на рис. II.3—II.6.

П Р И Л О Ж Е Н И Е III

РАСЧЕТ СЕЧЕНИЙ С ПОМОЩЬЮ СПЕЦИАЛЬНОЙ ЛИНЕЙКИ И НА ЭВМ

С помощью специальной линейки можно рассчитывать: депрессию каждой выработки, когда известны: α , k_ψ , Q , l , S (по общеизвестной формуле $h = \frac{\alpha k_\psi Q^2 l}{S^{2,5}}$);

величину F для каждой выработки, а затем наиболее выгодное распределение расчетной депрессии по выработкам данного направления [по формуле (7.19) с помощью логарифмической линейки];

оптимальные сечения выработок [по формуле (7.20)].

Депрессия выработки рассчитывается на стороне А линейки, где расположены неподвижные шкалы 1, 4 и движки 2, 3 (рис. III.1).

Расчет депрессии выработки выполняется в следующем порядке:

совмещаются данные значения S (движок 2) и α (шкала 1);

совмещаются значения l (движок 3) и k_ψ (движок 2);

против известного значения Q (движок 3) берется отсчет h на неподвижной шкале 4.

П р и м е р. Коэффициент $\alpha \cdot 10^4 = 20$; $S = 8,8 \text{ м}^2$; $k_\psi = 3,8$; $l = 500 \text{ м}$; $Q = 22,5 \text{ м}^3/\text{с}$.

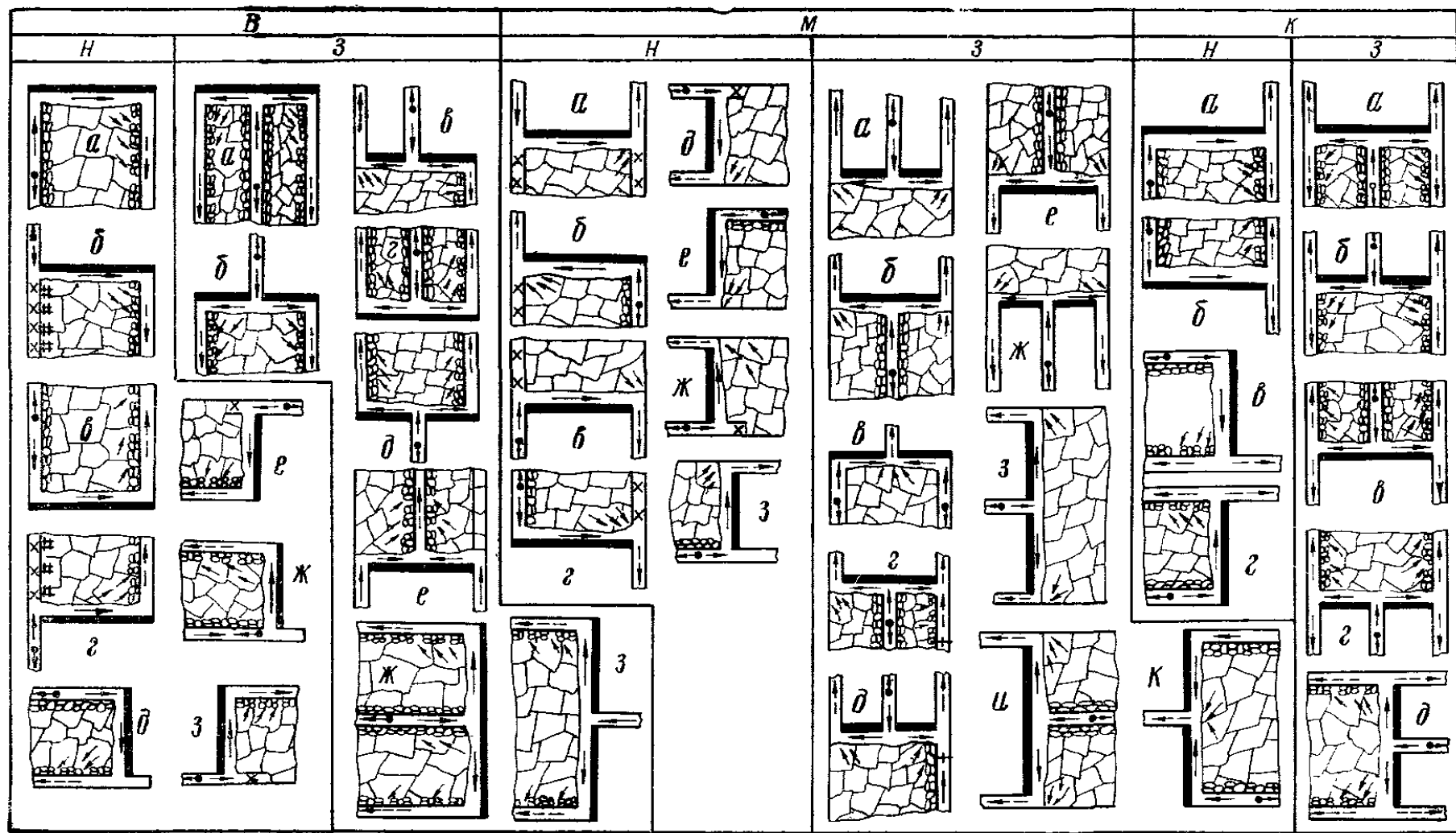


Рис. П.3. Схемы проветривания выемочных участков с последовательным разбавлением вредностей по источникам поступления (1-й тип)

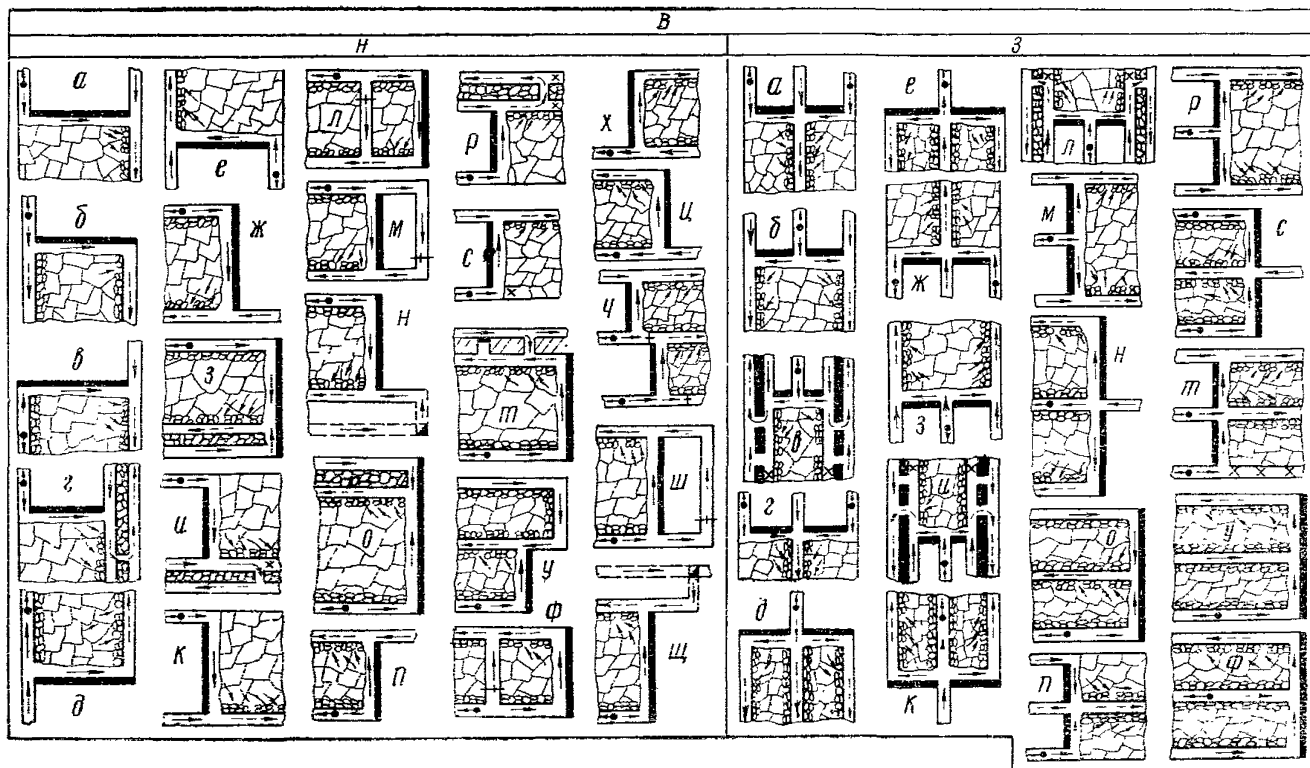


Рис. П.4. Схемы проветривания выемочных участков с частично обособленным разбавлением, удалением вредных по источникам поступления и выдачей исходящей струи из завыв на выработанное пространство (2-й тип)

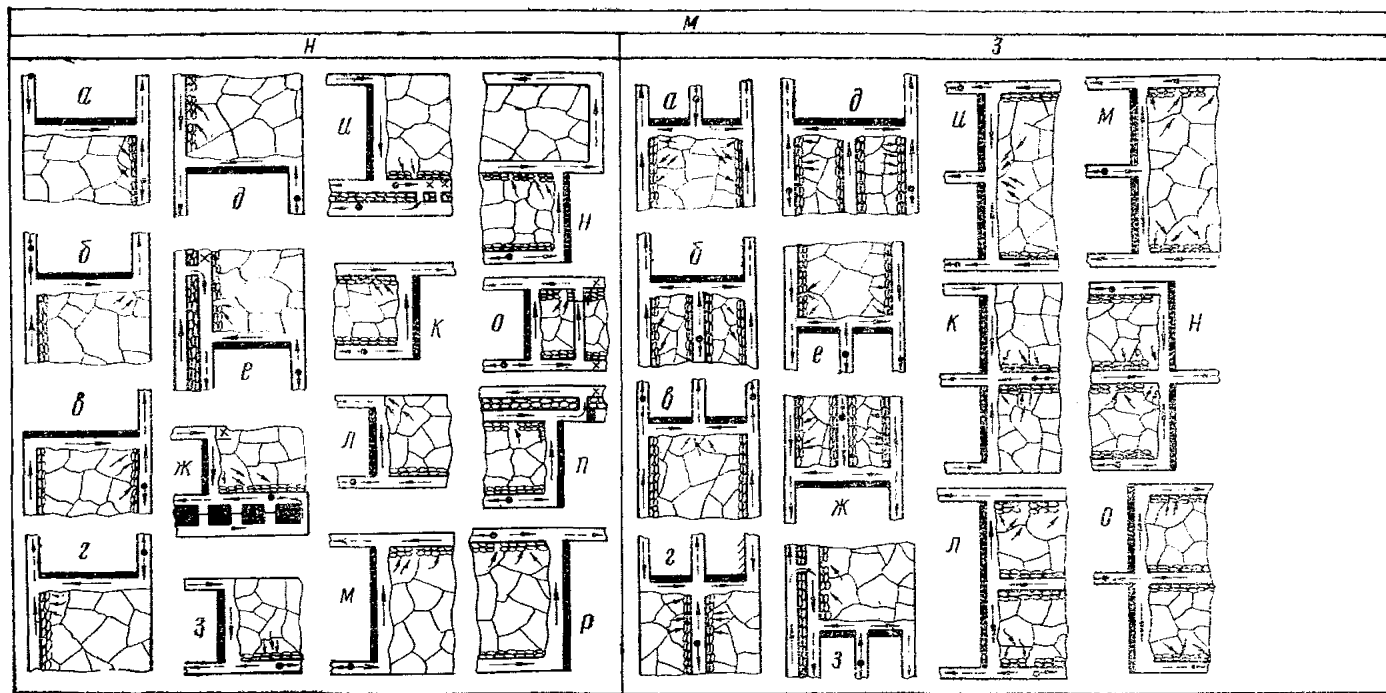


Рис. II.5. Схемы проветривания выемочных участков с частично обособленным разбавлением, удалением вредностей по источникам поступления и выдачей исходящей из лавы струи воздуха на массив угля (2-тип)

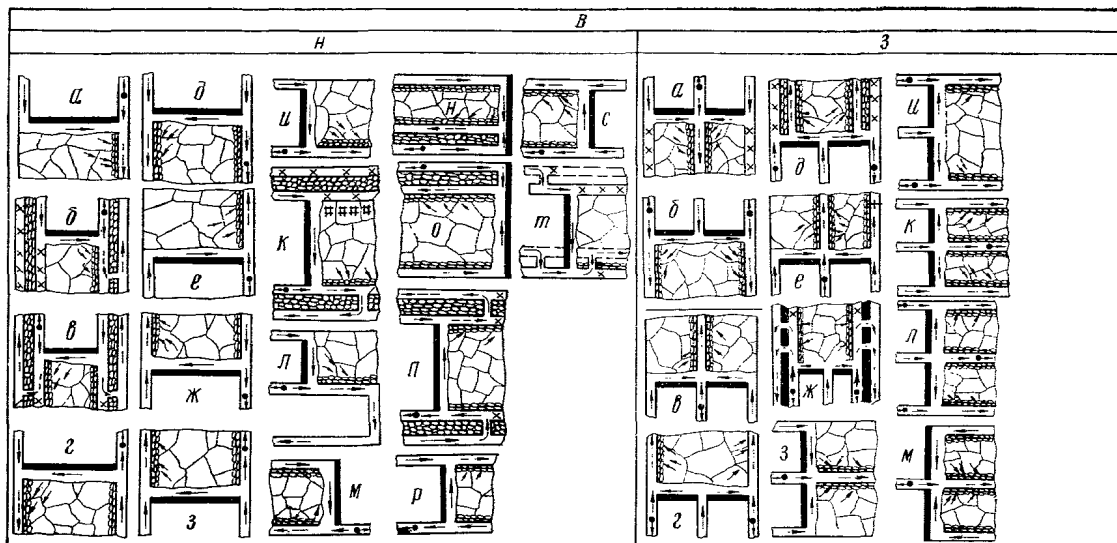


Рис. 11.6. Схемы проветривания выемочных участков с полным обособленным разбавлением, удалением вредностей по источникам поступления в рудничную атмосферу (3-й тип)

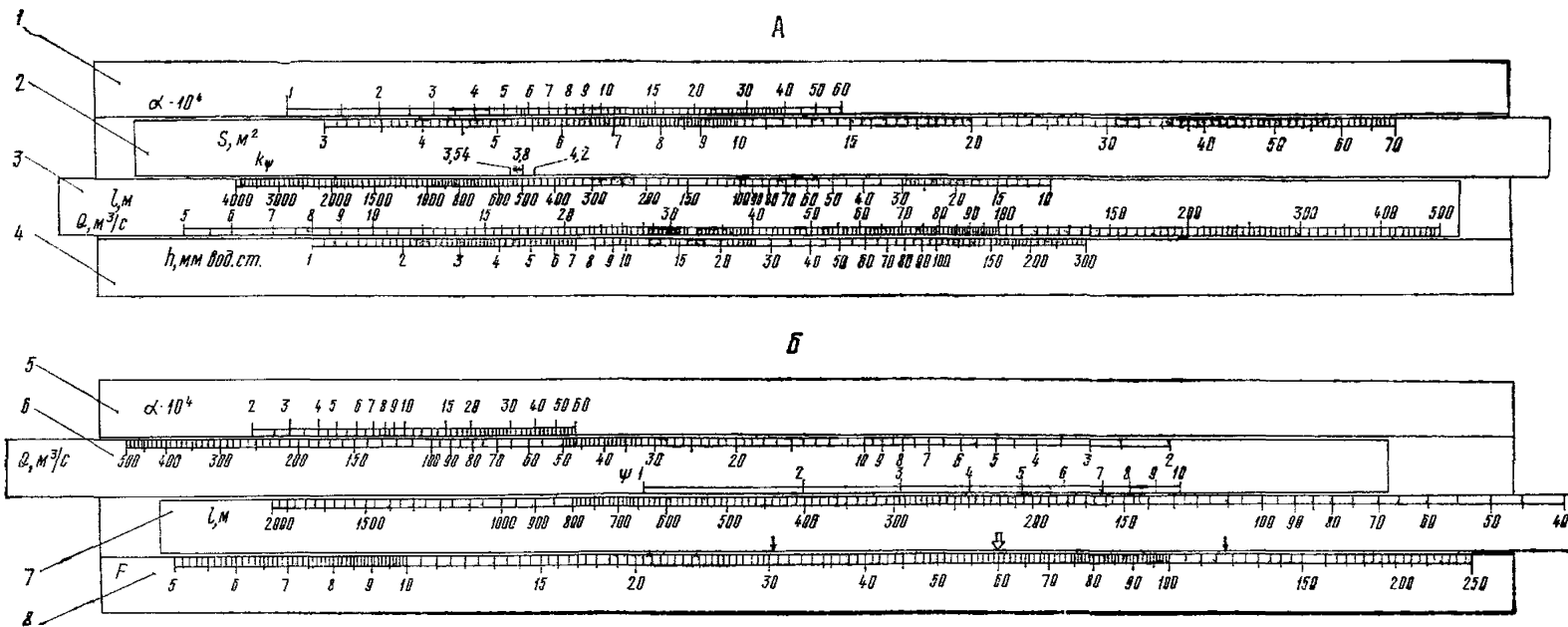


Рис. 3.1. Устройство специальной линейки для расчета оптимальных поперечных сечений горных выработок

Поставив движки, как указано выше, находим $h = 8$ мм вод. ст.

Величина F для последующего расчета наивыгоднейшего распределения депрессии определяется на стороне B специальной линейки, где расположены неподвижные шкалы 5, 8 и движки 6, 7. Расчет ведется в следующем порядке: совмещается данное значение Q (движок 6) с показателем α (шкала 5); совмещаются значения l (движок 7) и ψ (движок 6); против стрелки движка 7 берется отсчет F на шкале 8.

На движке 7 имеются три стрелки. Отсчет можно брать по любой из них, однако следует пользоваться одной и той же стрелкой при расчете всех направлений одной и той же сети.

П р и м е р. Коэффициент $\alpha \cdot 10^4 = 13$; $Q = 100$ м³/с; $\psi = 4$; $l = 240$ м. По этим данным на шкале 8 находим $F = 60$ (по средней стрелке).

Расчет сечения выработки по формуле (7.20), когда известна ее депрессия, производится на стороне A линейки в следующем порядке: совмещаются данные значения h (шкала 4) и Q (движок 3); совмещаются значения l (движок 3) и k_{ψ} (движок 2); против известного значения α (шкала 1) берется отсчет S на шкале движка 2.

Как при расчете с помощью таблиц, так и при расчете с помощью линейки принимается для простоты $k_{\psi} = \text{const}$; при этом возможная ошибка в определении сечения выработки не превышает 1,2%.

П р и м е р. $h = 60$ мм вод. ст.; $Q = 61$ м³/с; $l = 460$ м; $k_{\psi} = 4,2$; $\alpha \cdot 10^4 = 28$.

По этим данным находим $S = 10$ м².

При расчете сечений выработок с помощью ЭВМ величина F_i рассчитывается по формуле

$$F_i = (\alpha_i k_{\psi_i})^{2/7} (n_{г. в} Z_i)^{3/7} Q_i^{4/7} l_i.$$

Достоинства упрощенного способа расчета оптимальных сечений выработок (упрощенного по методике, но точного по результатам) позволили разработать стандартную (т. е. пригодную для любой по сложности вентиляционной сети) программу расчета сечений выработок с помощью ЭВМ.

Рассмотрим блок-схему программы расчета сечений выработок на ЭВМ «Минск-22» (рис. III.2):

1. Формирование и засылка в рабочие ячейки начальных адресов ячеек всех массивов для дальнейшего использования.

2—3. Вычисление характеристик F_i всех выработок, $\sum_i F_{ij}$ и критерия ξ_j для всех направлений.

По первому адресу формируется номер направления (в восьмиричной системе счисления), массив направлений располагается в порядке убывания критерия ξ .

4. Поиск номера выработки в массиве направлений, начиная с определяющего направления и кончая последней выработкой этого направления. При дальнейшем использовании этот блок производит поиск номера выработки в любом необходимом для расчета направлении.

5—7. Определение для найденной в массиве направлений очередной выработки значений F_i , $F_i / \sum_i F_{ij}$, наивыгоднейшей величины депрессии h_i по формуле (7.19) и теоретического сечения выработки S_i по формуле (7.20).

8. Засылка ограничений по минимально допустимому сечению выработки по условиям транспорта $S_{i \min}^T$ и максимально возможному сечению по условиям горнопроходческой техники $S_{i \max}$ из массива информации к выработке.

9. Нахождение максимального значения Q_i — расхода воздуха i -й выработки за все периоды ее существования. Вычисляется ограничение по условию неперевышения допустимой скорости движения воздуха $S_{i v} = \max Q_i / v_{\text{доп}}$.

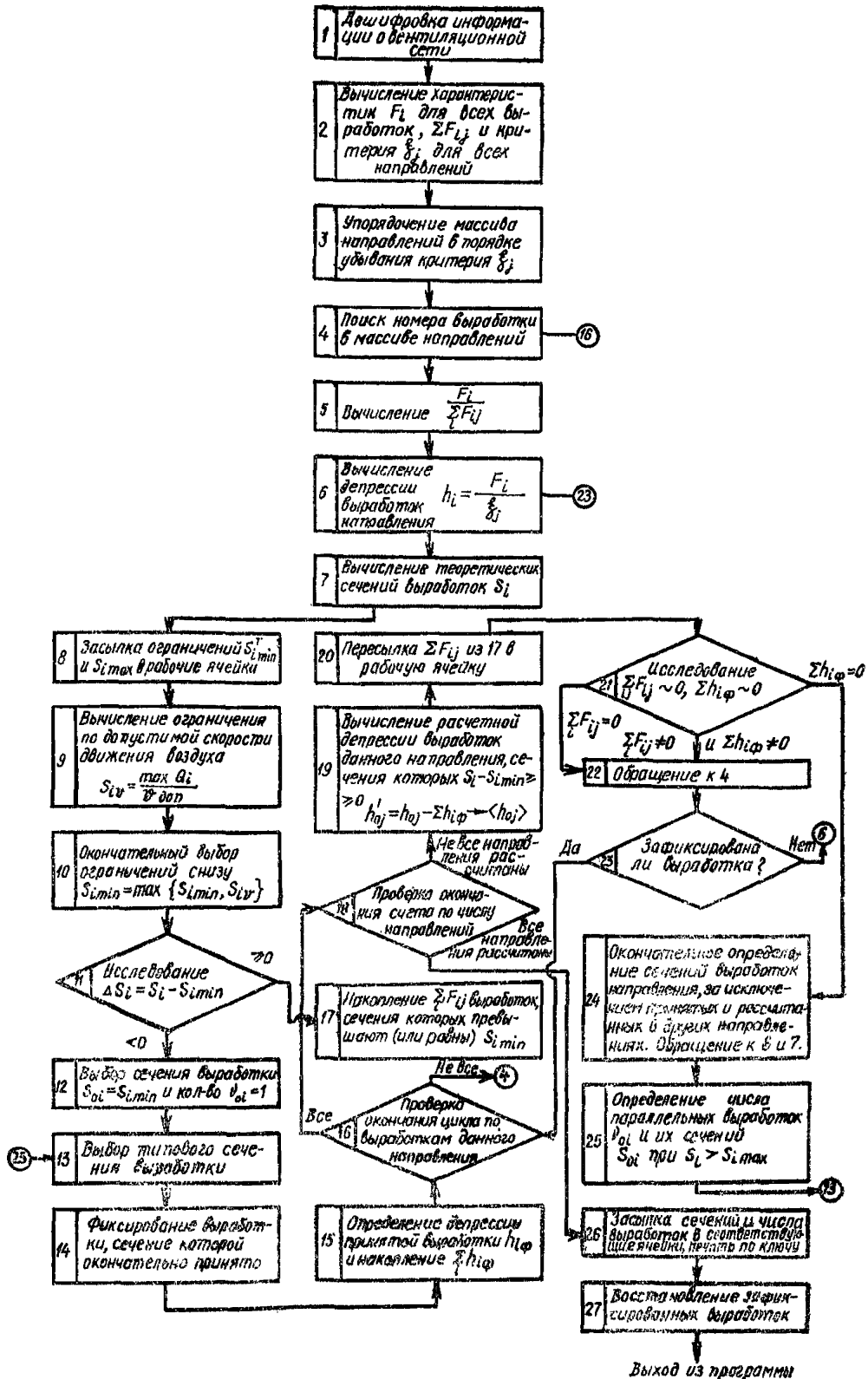


Рис. III.2. Блок-схема программы расчета поперечных сечений горных выработок на ЭВМ

10. Окончательный выбор ограничений снизу $S_{i \min} = \max \{S_{i \min}^T, S_{iv}\}$.

Выбирается большее из $S_{i \min}^T$ и S_{iv} .

11. Проверка теоретического сечения выработки S_i на ограничение $S_{i \min}$. При $S_i \geq S_{i \min}$ управление передается блоку 17, при $S_i < S_{i \min}$ — блоку 12.

12. Выбор сечения выработки. Сечение ее принимается равным ограничению снизу, т. е. $S_{oj} = S_{i \min}$, число параллельных выработок $\nu_{oi} = 1$.

13. Переход к типовому сечению.

Предусмотрено несколько сравнительно простых алгоритмов для реализации такого перехода.

Первый алгоритм используется для случая задания таблиц типовых сечений начальными и конечными значениями сечений и шагом их изменения.

Второй алгоритм используется для случая задания таблиц дискретным рядом значений сечений.

В этом случае проверяется условие

$$\left| \frac{S_{k-1} - S_k}{2} \right| - |S_i - S_k| = \Delta S_T,$$

где S_{k-1}, S_k — ближайшее к оптимальному соответственно меньшее и большее типовое сечение выработки, м².

При $\Delta S_T \leq 0$ в качестве типового принимается S_{k-1} , при $\Delta S_T > 0$ — принимается S_k .

Этим алгоритмом реализуется идея перехода к ближайшему типовому сечению.

14. Фиксирование выработки, сечение которой окончательно принято; фиксация ее заключается в том, что в массиве информации этой выработке присваивается особый признак — минус, который означает, что она уже была рассчитана.

15. Определение депрессии $h_{i\phi}$, принятой или рассчитанной в выработках других направлений, и накопление суммарной величины депрессии по этим выработкам $\sum_i h_{i\phi}$.

16. Проверка окончания i цикла по выработкам данного направления: если рассчитаны все выработки направления, осуществляется переход к блоку 18, не все — к блоку 4.

17. Накопление суммы характеристик $\sum_i F_{ij}$ выработок, сечения которых превышают (или равны) $S_{i \min}$.

18. Проверка окончания счета по числу направлений. Если рассчитаны все направления, управление передается блоку 26, в противном случае — блоку 19.

19. Вычисление расчетной депрессии оставшихся выработок данного направления, за исключением принятых и рассчитанных в других направлениях

$$h'_{0j} = h_{0j} - \sum h_{i\phi}.$$

20. Пересылка накопленной суммы $\sum F_{ij}$ из блока 17 в рабочую ячейку.

21. Исследование $\sum_i F_{ij} \sim 0$ и $\sum h_{i\phi} \sim 0$. При $\sum_i F_{ij} \neq 0$ и $\sum h_{i\phi} \neq 0$, а также только при $\sum_i F_{ij} = 0$ производится обращение к блоку 4. В случае $\sum h_{i\phi} = 0$ — переход к блоку 24.

22. Обращение к блоку 4.

23. Проверка, зафиксирована ли выработка. Если зафиксирована — переход к блоку 16, если нет — к блоку 6.

24. Окончательное определение сечений выработок данного направления (обращение к блокам 6 и 7), за исключением принятых и рассчитанных в других направлениях.

25. Определение числа параллельных выработок v_{0i} и их сечений S_{0i} при превышении ограничения $S_l \text{ max}$. Число выработок определяется из соотношения

$$(v_{0i} - 1)^{0,8} S_l \text{ max} < S_l < v_{0i}^{0,8} S_l \text{ max};$$

v_{0i} — число целое и положительное.

Сечение каждой из параллельных выработок равно

$$S_{0i} = \frac{S_l}{v_{0i}^{0,8}}.$$

26. Засылка сечений S_{0i} и числа выработок v_{0i} в соответствующие ячейки, перчат результатов по ключу.

27. Восстановление зафиксированных выработок присвоением им знака плюс.

П Р И Л О Ж Е Н И Е IV

ОЦЕНКА УСТОЙЧИВОСТИ НАИБОЛЕЕ ХАРАКТЕРНЫХ ВАРИАНТОВ СХЕМ ПРОВЕТРИВАНИЯ ВЕНТИЛЯЦИОННЫХ УЧАСТКОВ

Выбор схемы проветривания, обеспечивающей необходимую степень устойчивости струй, имеет важное значение для обеспечения надежности проветривания и, следовательно, безопасности ведения горных работ.

Схемы проветривания участков, отвечающие требованиям, изложенным в п. 4.1, характеризуются более высокой степенью устойчивости по сравнению с применяемыми схемами с последовательным разбавлением метана по источникам поступления. В схемах вентиляции уклонных и бремсберговых панелей с обычным возвратноточным проветриванием лав (рис. IV.1) устойчивость повышена за счет обособленного проветривания наклонных конвейерных выработок, герметизации бункеров на выемочных штреках, замены кроссингов обходными выработками со шлюзами, правильного выбора места установки регулирующих устройств и т. д. Еще в большей степени устойчивость по направлению воздушных потоков повышается при переходе на прямоточное проветривание лав с выдчей исходящей струи по фланговым наклонным выработкам и при использовании схем с обособленным разбавлением метана по источникам поступления в рудничную атмосферу. Ниже дана оценка устойчивости наиболее перспективных схем проветривания участков, построенных с учетом предъявляемых к ним требований.

Наиболее осложнены диагоналями схемы проветривания участков при панельной подготовке (рис. IV.1—IV.8).

Для схемы, представленной на рис. IV.1, наиболее низкую степень устойчивости движения воздуха имеют диагонали, образованные путями утечек через буютовые полосы, разделяющие свежую и исходящую струи лав смежных ярусов. Опрокидывание утечек воздуха, т. е. поступление исходящей струи в свежую струю верхней лавы, происходит при небольшом увеличении сопротивления вентиляционных штреков нижних лав ($k_R = 6,5 \div 8$), т. е. может произойти при нормальном ведении эксплуатационных работ. Опрокидывание таких утечек в первую очередь можно ожидать в схемах, в которых сечения выработок определены по условиям вентиляции и значительно превышают принимаемые по транспорту.

При подготовке ярусов одиночными штреками этот вид утечек и, следовательно, связанная с ними неустойчивость отсутствуют в схемах проветривания панелей. Недостаточной в схеме является устойчивость струй воздуха в лавах крыла, расположенных со стороны вспомогательного бремсберга. Опрокидывание их происходит при одновременно открытых или разрушенных дверях шлюзов, установленных на заездах из вспомогательного бремсберга в вентиляционный штрек (15—76 или 11—64), и в сбоях между откаточным

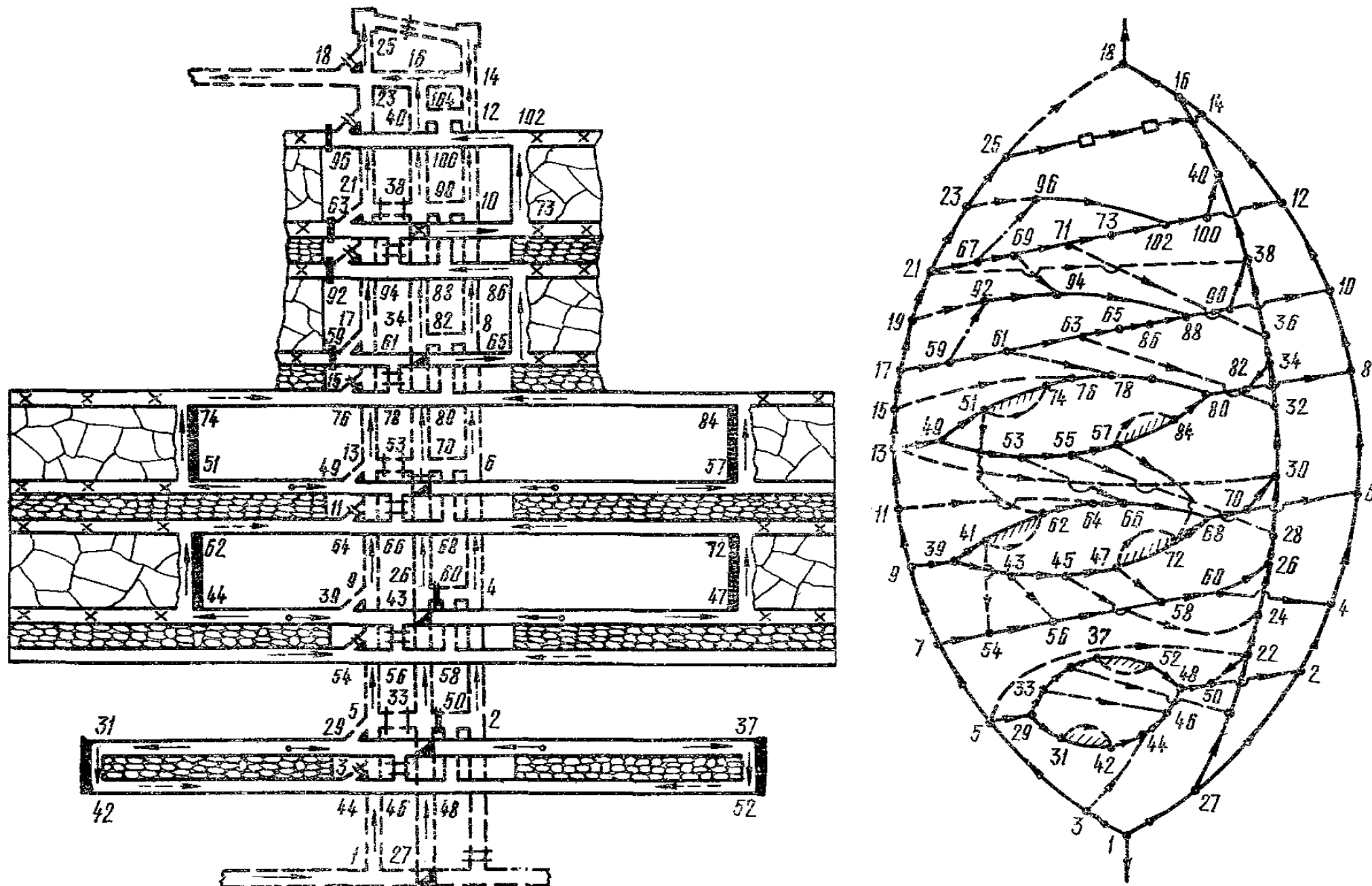


Рис. IV.1. Схема проветривания бремсберговой панели с возвратноточным проветриванием лав

и вентиляционным штреками смежных ярусов (53—66 или 43—56), а также при увеличении аэродинамического сопротивления участков вентиляционных штреков ($k_R = 9 \div 15$), расположенных между указанными выше шлюзами одного горизонта (76—78 или 64—66). Сопротивление участка штрека небольшой длины может возрасти в случае загромождения его вагонами, различными материалами и т. д., в сечениях выработки, принятых по габаритам транспортных сосудов.

Чтобы повысить устойчивость струй в анализируемых лавах, сечение указанных участков штреков должно быть на 25—40% больше сечения выработки в целом. Кроме того, все шлюзы, расположенные на ветвях, опасных при уменьшении их сопротивления, должны оборудоваться блокировочными устройствами, исключающими одновременное открывание обеих (или всех) дверей сооружения. Таким образом, схемы проветривания такой конструкции (см. рис. IV.1) могут применяться только при проведении специальных мер по повышению степени устойчивости вентиляционных струй в диагоналях.

При обработке ярусов спаренными лавами (рис. IV.2) опрокидывание струй в любой из лав крыла, расположенных со стороны вспомогательного бремсберга, возможно только в аварийных случаях. Оно может произойти при открытых или разрушенных дверях одного из шлюзов, установленных на заездах на вентиляционные штреки (11—12 или 4—7), при одновременном довольно существенном ($k_R = 95 \div 103$) увеличении аэродинамического сопротивления одного из участков этих штреков (12—14 или 4—6), расположенного над наклонными выработками и примыкающего к открытому шлюзу (см. таблицу). Поскольку эти участки штреков охраняются целиками угля или ботовыми полосами, сопротивления их могут увеличиться при завале выработки вследствие взрыва газа или пыли.

Более высокую степень устойчивости по сравнению с рассмотренной схемой имеет прямоточное проветривание лав с выдачей исходящей струи на фланговые наклонные выработки (рис. IV.3). При нормальном ведении горных работ опрокидывание воздушных потоков в диагоналях исключается. При авариях, связанных с обрушениями пород кровли и завалами выработок, а также с разрушениями вентиляционных сооружений, возможно изменение направления движения воздуха в лавах. Ветвями, опасными при увеличении их сопротивления, являются участки фланговых вентиляционных выработок, расположенные выше места поступления исходящей из выемочных участков струи воздуха. Чтобы произошло опрокидывание струи в лаве, аэродинамическое сопротивление завала должно быть весьма большим ($k_R = 790$), примерно эквивалентным сопротивлению вентиляционной двери. Если одновременно с завалом будут открыты или разрушены двери шлюза, установленного на заезде из главного откаточного штрека в ту же фланговую выработку, то изменение направления движения воздуха в лаве происходит и при меньшей величине сопротивления завала ($k_R = 80 \div 225$). Во всех других случаях опрокидывание может произойти лишь при значительно больших значениях k_R . Поскольку завалы с большим аэродинамическим сопротивлением в горных выработках, охраняемых целиками угля или ботовыми полосами, происходят редко, вероятность опрокидывания струй воздуха в лавах даже при авариях довольно низкая.

Из схем с обособленным разбавлением метана по источникам поступления рассмотрим наиболее характерный вариант (рис. IV.4).

При подготовке ярусов одиночными штреками схема по степени устойчивости почти равноценна рассмотренному выше варианту (см. рис. IV.3), с той лишь разницей, что в аварийных режимах возможно изменение направления движения воздушных потоков ($k_R = 350 \div 500$) на участке вентиляционного штрека, расположенном над целиком между лавами. Эти участки выполняют роль диагоналей-регуляторов, благодаря чему опрокидывание струй в лавах практически исключается.

При подготовке ярусов спаренными штреками появляются дополнительные диагонали, образованные утечками воздуха через ботовые полосы.

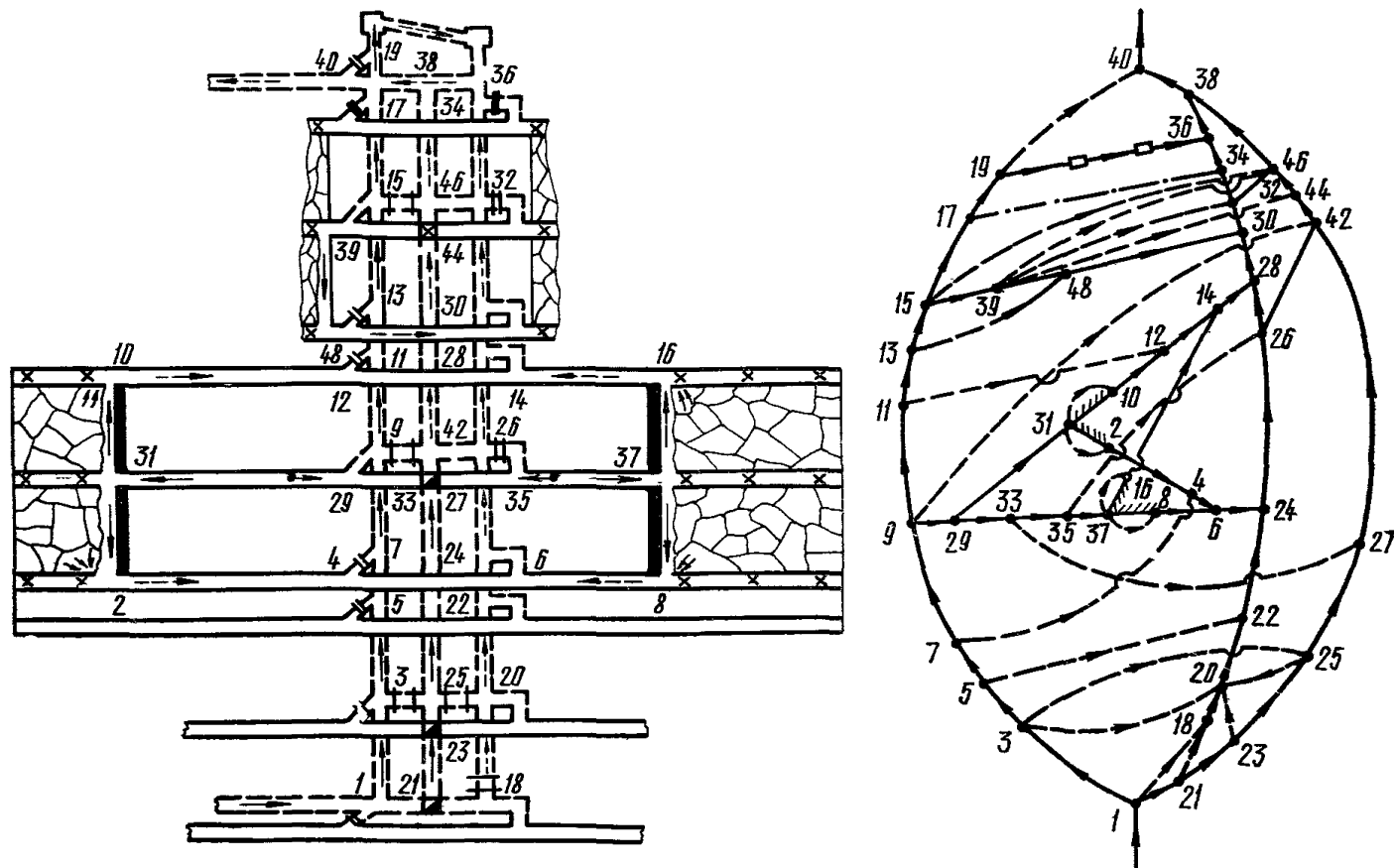


Рис. IV.2. Схема проветривания бремсберговой панели с возвратноточным проветриванием спаренных лав

**Показатели устойчивости струй в наиболее характерных вариантах
схем проветривания вентиляционных участков**

Схема	Диагональ	При увеличении сопротивления ветви	k_R	При уменьшении сопротивления ветви	k_R
Рис. IV.1	39—64	64—66	9	11—64	1540
	76—49	76—78	15	43—56 15—76 53—66	860 1540 860
Рис. IV.2	31—12	12—14	95	11—12	1260
	31—4	4—6	103	4—7	1260
Рис. IV.3	61—44	44—46	790	—	—
	59—46	46—62	225	41—38	1080
	61—44	44—46	80	41—38	1060
	49—42	42—44	450	37—48	1250
Рис. IV.4	70—105	70—44	5	—	—
	109—74	6—8	80	—	—
	89—64	74—6	350	—	—
	6—74	6—8	300	5—2	2650
Рис. IV.5	85—62	62—22	6	—	—
	99—60	6—8	75	—	—
	67—56	56—4	320	—	—
	62—22	22—24	265	9—18	2650
Рис. IV.6	85—49	85—4	1060	—	—
	85—31	85—4	950	—	—
	85—41	85—4	920	—	—
Рис. IV.7	48—55	48—36	320	—	—
	44—37	44—32	310	—	—
	52—55	52—24	290	—	—
	46—37	46—20	340	—	—
Рис. IV.8	35—10	10—8	200	—	—
	35—2	2—4	250	—	—
Рис. IV.9	45—78	78—82	2	13—78	1760
	35—66	66—70	6	17—66	1760
	47—64	64—66	7	—	—
	53—74	74—70	5	—	—
Рис. IV.12	5—2	2—4	6	—	—
	5—8	8—10	240	2—5	870
	2—5	2—4	350	—	—
Рис. IV.13	5—4	4—6	220	—	—

Опрокидывание этих утечек (74—109; 70—105) при сечениях вентиляционных штреков, принятых по габаритам транспортных сосудов, может произойти при обычном ведении горных работ в результате увеличения аэродинамического сопротивления на участках, расположенных в выработанное пространство ($k_R = 5 \div 8$). В таких случаях, чтобы исключить поступление загрязненной метаном или продуктами горения или взрыва струи воздуха из нижней лавы в верхнюю, следует предусматривать постоянное опережение лавы верхнего яруса по отношению к лаве нижнего минимум на 25 м. Тогда загрязненные утечки будут поступать не в рабочее, а в выработанное пространство верхней лавы. Обычно в схемах с обособленным разбавлением метана по источникам поступления сечения выработок (в том числе выемочных штреков), определенные по фактору депрессии, несколько превышают минимальные значения по ПБ. В этих условиях опрокидывание утечек может

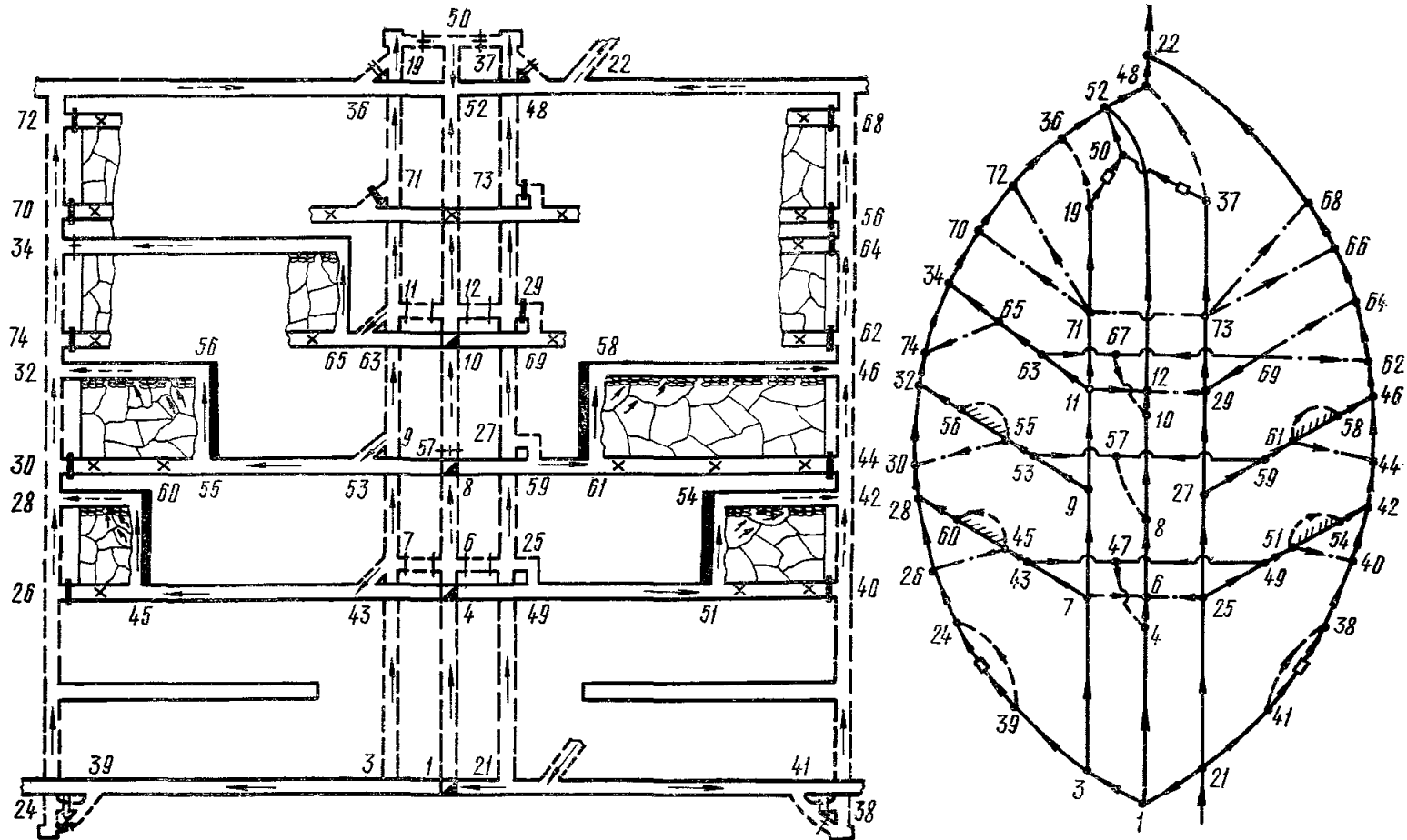


Рис. IV.3. Схема проветривания бремсберговой панели с прямоочным проветриванием лав

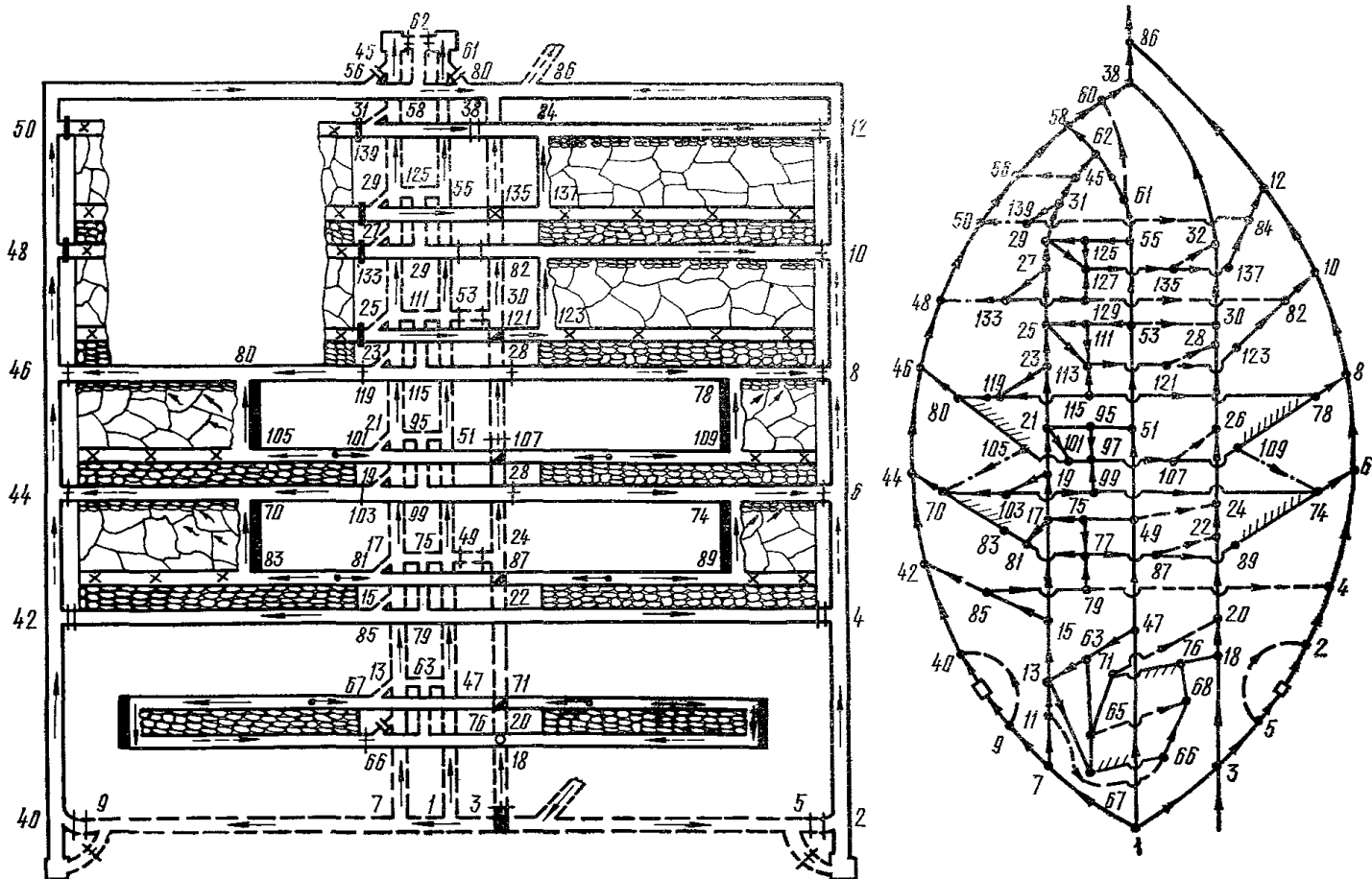


Рис. IV.4. Схема проветривания бремсберговой панели с частично обособленным разбавлением вредностей и восходящим направлением струи по лавам

произойти только при завале выработки. В общем случае, чем большее сечение имеют вентиляционные штреки нижнего яруса, расположенные в выработанном пространстве, и меньшее — штреки верхнего яруса, тем ниже вероятность опрокидывания утечек воздуха через бутаовые полосы. Для обеспечения необходимого распределения воздуха между выемочными участками регулирующие устройства (для лав нижнего яруса) необходимо устанавливать в нижнем конвейерном штреке. В качестве регуляторов могут быть использованы дверные проемы.

Аналогична по конструкции и равноценна предыдущей по степени устойчивости (см. таблицу) схема проветривания бремсберговой панели с полным обособленным разбавлением метана по источникам поступления и нисходящим направлением движения струи по лавам (рис. IV.5). Только в последней схеме желательно с опережением обрабатывать лавы не верхнего яруса, а нижнего; если это невозможно, лавы должны быть расположены в створе. Поскольку конвейерный штрек нижней лавы (56—67—69—58) должен поддерживаться на всем протяжении в течение всего времени отработки яруса, в данной схеме целесообразно использовать его повторно. Для этого подготовку ярусов следует производить одиночными штреками.

Наиболее высокую степень устойчивости из всех бремсберговых схем имеет вариант, представленный на рис. IV.6, главным образом благодаря значительно меньшему числу диагоналей. Опрокидывание струй в диагоналях, образуемых выработками выемочных участков, включая лавы, маловероятно даже в аварийных режимах. Ветвями, опасными при увеличении сопротивления, являются участки центральных выработок (85—4 и 83—18) с исходящей струей, расположенные в выработанном пространстве. Завал одного из участков этих выработок с почти полным перекрытием струи приводит только к резкому сокращению воздуха в лавах.

В схеме на рис. IV.7 к ветвям, опасным при увеличении их сопротивления, относятся участки вентиляционных штреков с исходящими струями (48—36; 44—32; 52—24; 46—20). Увеличение сопротивления любого из них в 300—350 раз, что возможно при завалах, приводит к опрокидыванию струи на участке этого же штрека, расположенном в целиках угля. Изменение направления движения воздуха в лавах исключается даже в аварийных режимах.

Высокую степень устойчивости имеют струи в диагоналях схемы, приведенной на рис. IV.8. При авариях, и в первую очередь при завалах выработок, связанных со взрывами газа и пыли, возможно изменение направления движения воздуха в конвейерном штреке, т. е. на участке, расположенном в целиках угля. Последнее может произойти только при увеличении сопротивления одного из участков указанного штрека с исходящей струей в 200—250 раз. Опрокидывание струй в лавах маловероятно.

При уклонных схемах с возвратноточным проветриванием лав (при прямом и обратном порядке отработки, рис. IV.9) наименьшую степень устойчивости имеют вентиляционные струи, омывающие забои лав (45—73, 35—66), расположенные (как и в бремсберговых панелях) со стороны вспомогательного уклона. При открывании дверей любого из шлюзов (13—78 или 17—66), установленных на заездах из вентиляционных штреков во вспомогательный бремсберг, почти прекращается движение в лавах. Если при этом один из участков вентиляционных штреков (78—82 или 66—70) загроможден, например вагонами ($k_R = 2 \div 6$), то струя в лаве начинает двигаться в обратном направлении. Повысить степень устойчивости вентиляционных струй можно путем проведения тех же мероприятий, что и для схемы, приведенной на рис. IV.1.

При схеме, представленной на рис. IV.10, опрокидывание струй в диагоналях при нормальном ведении горных работ исключается, несмотря на сложность схемы соединений. В аварийных случаях, главным образом при завалах выработок, являющихся опасными при увеличении сопротивления, и открытых дверях шлюза, возможно опрокидывание струи в лаве. Однако для этого при открытых дверях одного шлюза сопротивление

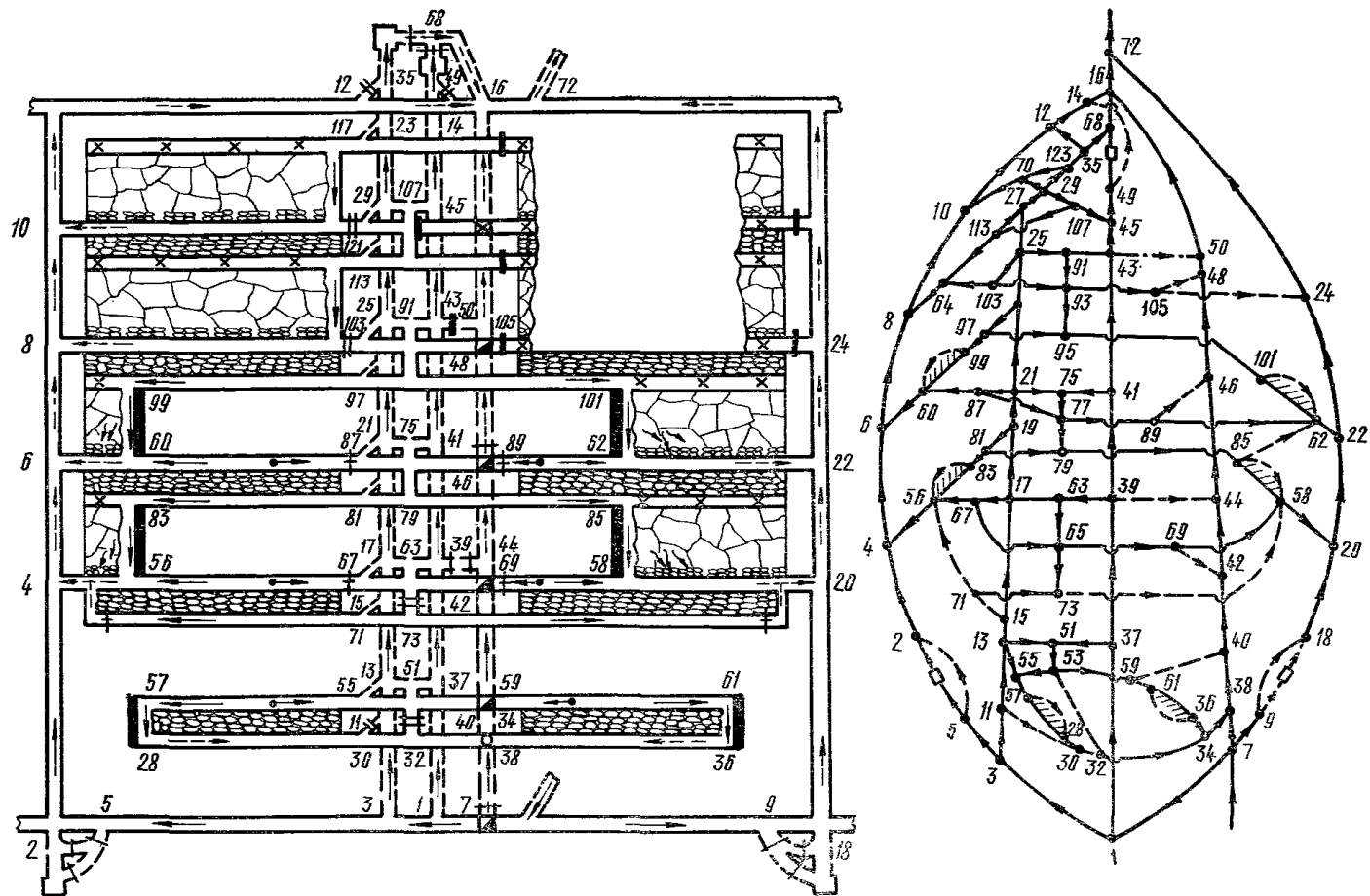


Рис. IV.5. Схема проветривания бремсберговой панели с полностью обособленным разбавлением и удалением вредностей и исходящим направлением струи по лавам

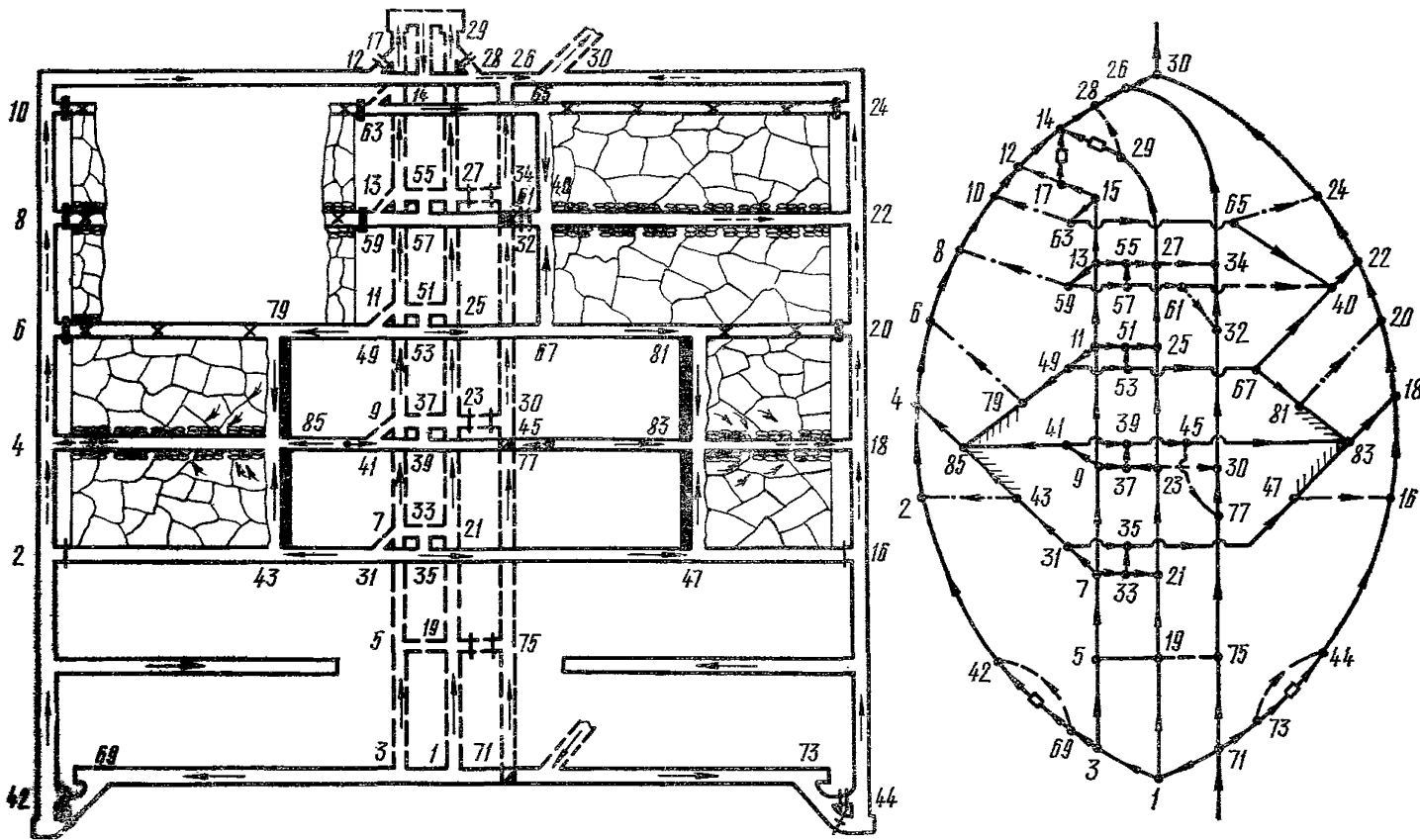


Рис. IV.6. Схема проветривания бремберговой панели с полностью обособленным разбавлением и удалением вредностей при отработке ярусов спаренными лавами и выдаче исходящей струи по среднему штреку на фланговые выработки

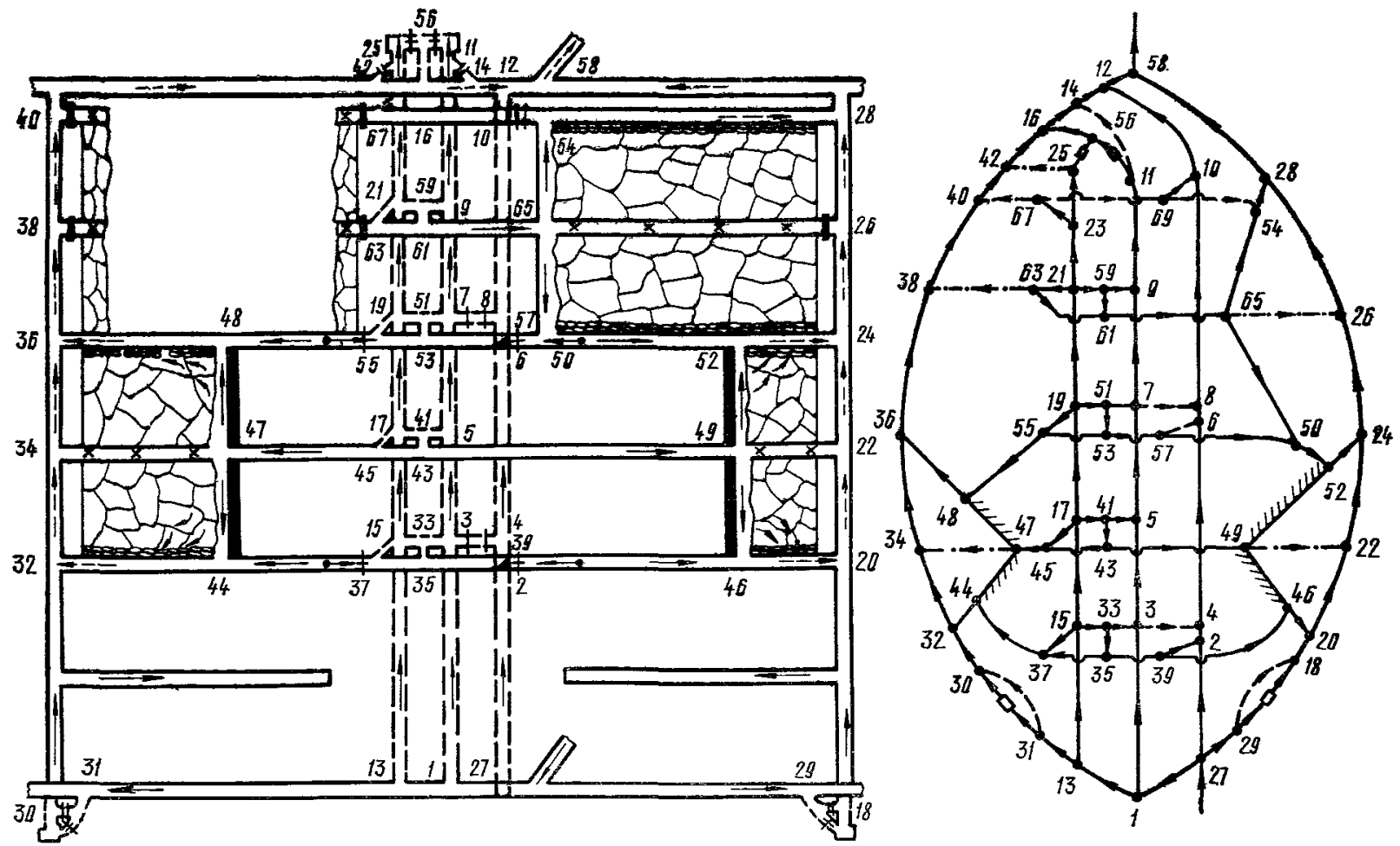


Рис. IV.7. Схема проветривания бремсберговой панели с обособленным разбавлением вредностей при отработке ярусов спаренными лавами и выдаче исходящей струи по двум крайним штрекам на фланговые выработки

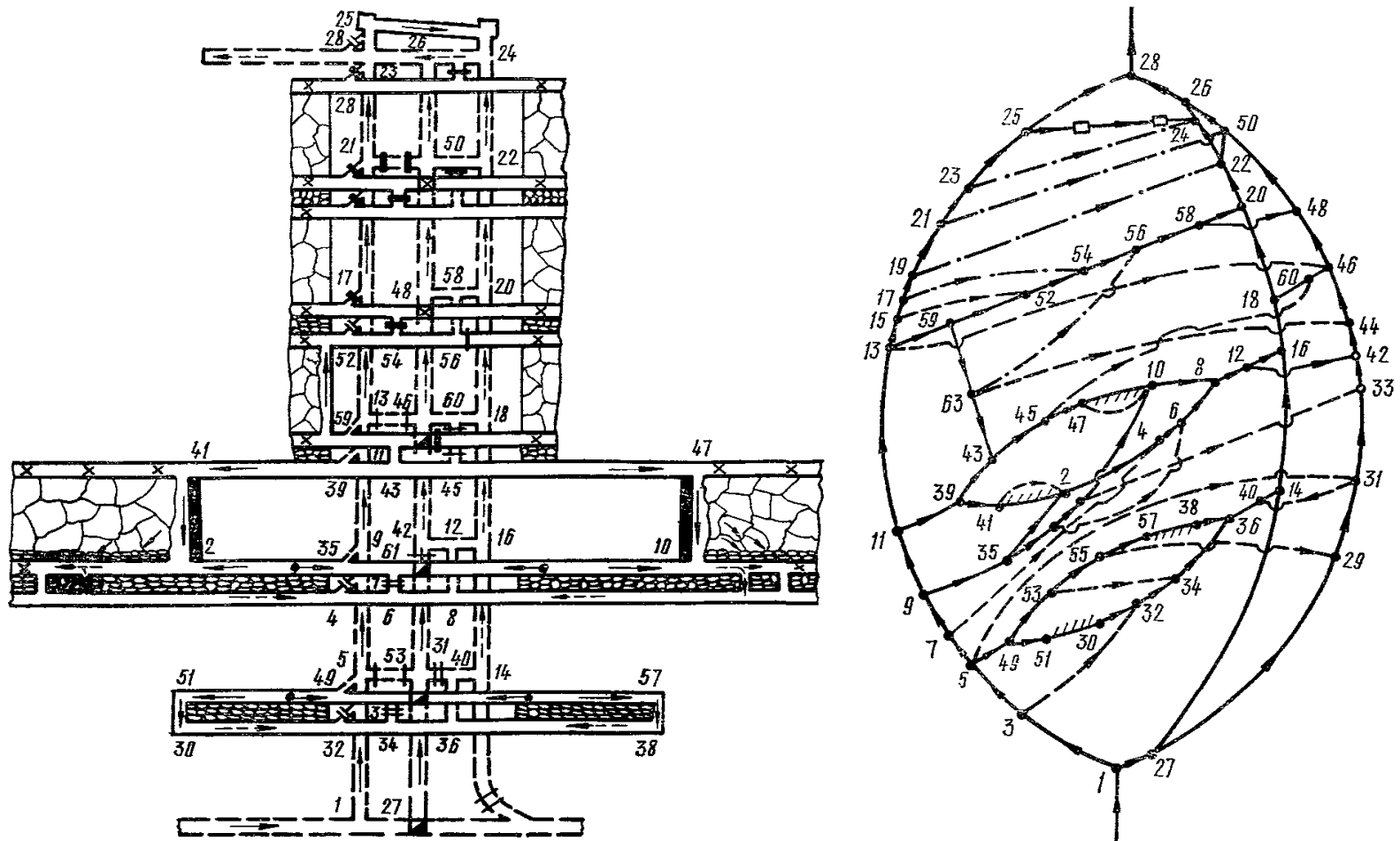


Рис IV 8. Схема проветривания бремсберговой панели с полностью обособленным разбавлением вредностей, нисходящим проветриванием лав и выдачей исходящей струи на центральную выработку

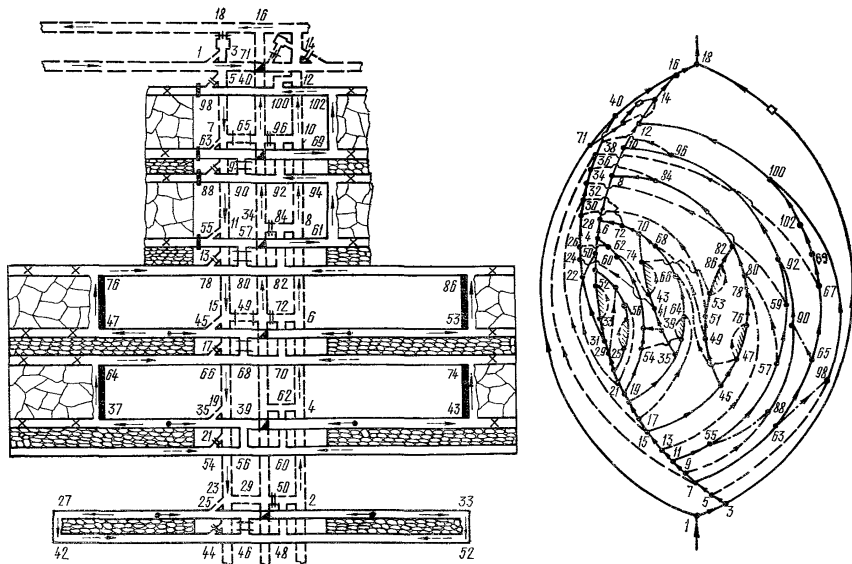


Рис. IV.9. Схема проветривания уклонной панели с возвратноточным проветриванием лав

выработки при завале должно увеличиться не менее чем до 3,7 км ($k_R = 2200$), при открытых дверях двух шлюзов — не менее чем до 1,37 км ($k_R = 880$) и при открытых дверях трех шлюзов — не менее чем до 0,59 км ($k_R = 59$). Поскольку ветвями, опасными при увеличении сопротивления, являются участки вентиляционного штрека и заездов на бортовые выработки, проводимых, как правило, полевыми, вероятность плотного завала в них даже при взрывах с одновременным открыванием дверей нескольких шлюзов невелика.

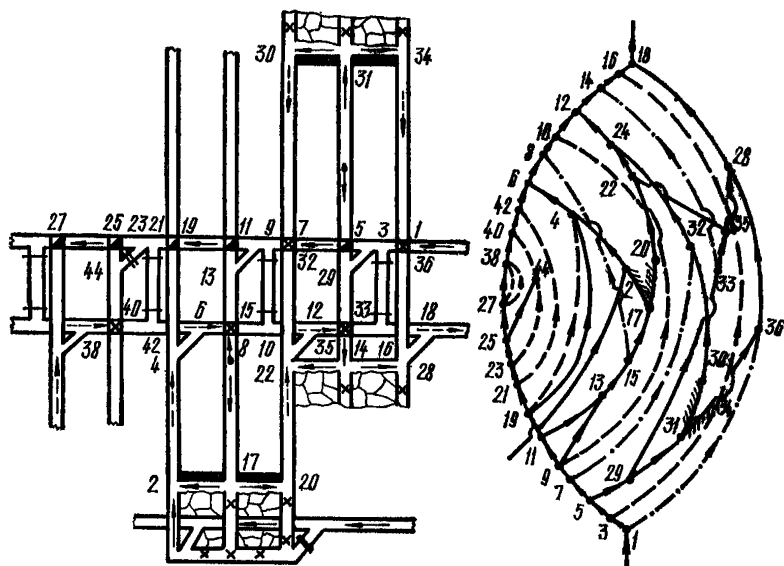


Рис. IV.10. Схема проветривания участка, обрабатываемого столбами по восстанию (падению), с возвратноточным проветриванием спаренных лав

В схеме с полностью обособленным разбавлением метана по источникам поступления (рис. IV.11) определяющими ветвями, опасными при увеличении их сопротивления, являются участки бортовых выработок, расположенные в выработанном пространстве, и центральные воздухоподающие выработки. Опрокидывание струи в лаве может произойти при увеличении сопротивления бортовых ходков с исходящей струей. Причем в начальный период отработки столба степень устойчивости струй несколько ниже ($k_R = 68$), чем в конечный ($k_R = 360$). Большие значения критерия устойчивости свидетельствуют о том, что независимо от положения очистных забоев изменение направления движения воздушной струи в них может произойти только при весьма сильном увеличении их сопротивления, связанном с обрушением пород кровли и перекрытием выработки.

Если одновременно увеличится сопротивление двух ветвей (бортовой и центральной выработок), то опрокидывание струй в лаве произойдет при относительно меньшем повышении сопротивления. Так, если сопротивление центральной выработки возросло в 10 раз, то для изменения направления струи в лаве достаточно увеличения сопротивления бортового ходка в 40 раз. Но и такой рост сопротивления выработки может быть связан только с аварийным ее состоянием. Таким образом, схемы проветривания, приведенные на рис. IV.10 и IV.11, по степени устойчивости относятся ко 2-й категории.

Схема проветривания участка с разделением этажа на подэтажи (рис. IV.12), несмотря на небольшое число ветвей, представляет собой сложное диагональное соединение. На диагоналях расположены лава (7—8) и пути

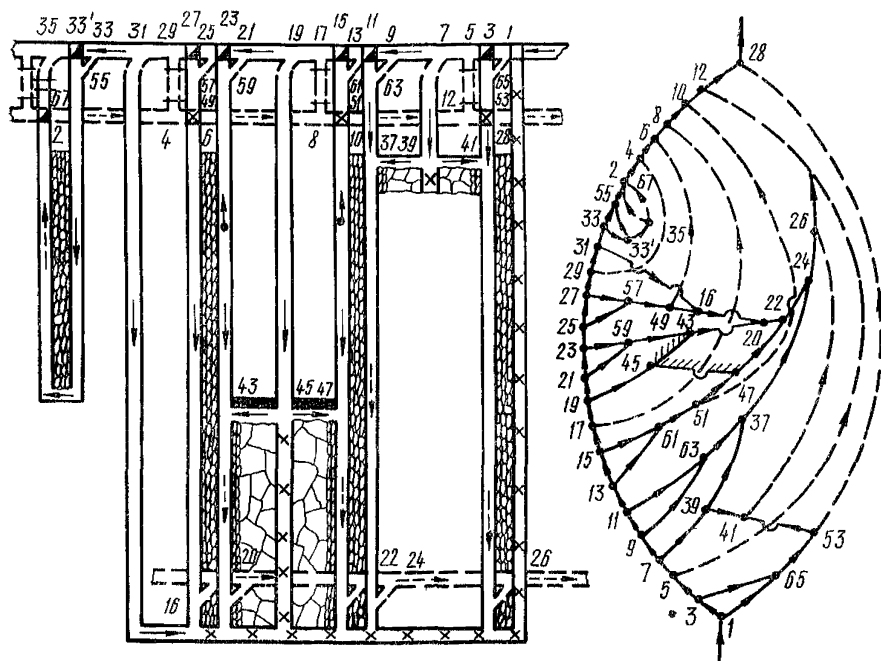


Рис. IV.11. Схема проветривания участка, обрабатываемого столбами по падению, с обособленным разбавлением вредностей, прямооточным проветриванием спаренных лав и выдачей исходящей струи по бортовым ходкам

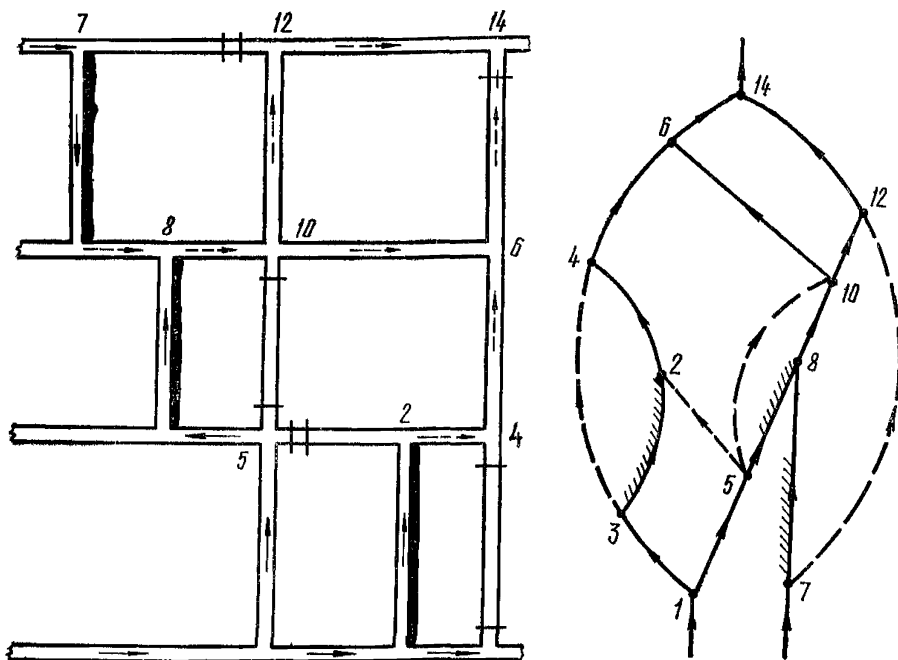


Рис. IV.12. Схема проветривания участка при обособленном проветривании подэтажей

утечек через шлюзы (5—2; 5—10). На действующих шахтах весьма часто наблюдается опрокидывание в диагоналях на путях утечек, т. е. через шлюзы. Опасными ветвями при увеличении сопротивления для диагонали 2—5 являются ветви 2—4 и 4—6, представляющие собой промежуточный штрек и бремсберг с поперечным сечением 2,5—3,5 м². Загромождение штрека даже небольшим количеством леса и другими материалами существенно увеличивает его сопротивление. Для предупреждения опрокидывания утечек поперечное сечение выработки должно быть не менее 3,5 м² и должно быть исключено ее загромождение. Опрокидывание воздушного потока в лаве (7—8) может происходить при одновременном открывании или разрушении дверей шлюза (7—12) и завале промежуточного штрека на участке 8—10.

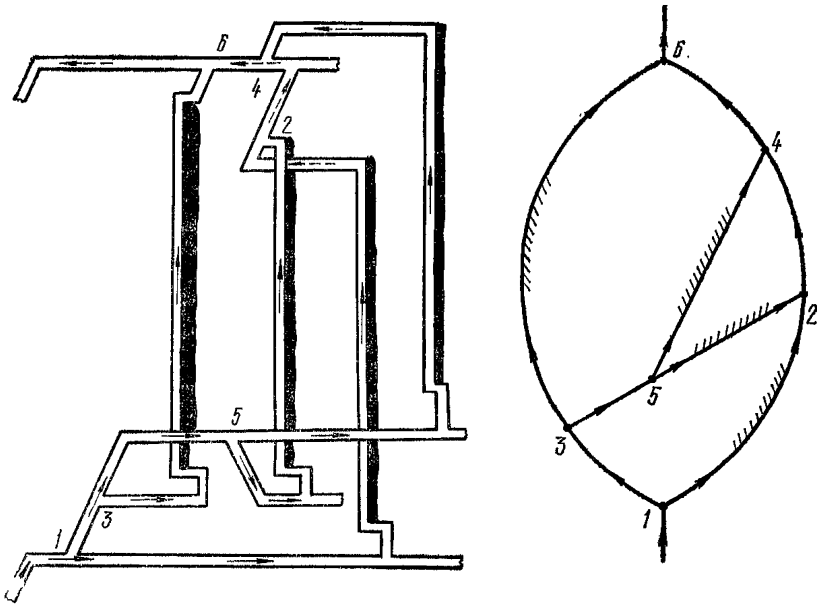


Рис. IV.13. Схема проветривания участка при групповой отработке крутых пластов и возвратноточном проветривании лав

Характерным для крутых пластов является вариант, представленный на рис. IV.13. Две лавы располагаются на диагоналях вследствие того, что групповые откаточный и вентиляционный штреки проведены по разным пластам. Опрокидывание струй в лавах возможно только при завале выработок 2—4, 4—6 или 1—3 с их почти полным перекрытием. Вероятность полного перекрытия выработок и, следовательно, опрокидывания струй невелика.

В целом схемы с выемкой столбов по восстанию (падению) имеют более высокую степень устойчивости по сравнению со схемами проветривания бремсберговых и уклонных панелей. Поэтому на пластах с углами падения до 10—12° следует вести отработку столбами по восстанию (падению). Схемы проветривания и вентиляционных соединений этих участков, как правило, остаются постоянными в течение всего периода отработки выемочного поля. Изменяются только сопротивления отдельных ветвей в связи с сокращением или увеличением сборных и бортовых выработок. Постоянство схем является существенным их преимуществом. Оно позволяет довольно просто выявить недостаточно устойчивые элементы в схеме, а также осуществлять контроль за режимом движения воздуха в них. Зная ненадежные звенья, можно усилить их.

При отработке панелями более высокую степень устойчивости обеспечивают прямоточные схемы проветривания выемочных участков с выдачей исходящей струи по фланговым наклонным выработкам, а также большинство вариантов с обособленным разбавлением метана по источникам поступления в рудничную атмосферу.

П Р И Л О Ж Е Н И Е V

ИСХОДНАЯ ИНФОРМАЦИЯ И КРАТКИЕ СВЕДЕНИЯ ОБ АЛГОРИТМЕ РЕШЕНИЯ ЗАДАЧИ УСТОЙЧИВОСТИ НАПРАВЛЕНИЯ ДИАГОНАЛЬНЫХ СТРУЙ НА ЭВМ

V.1. Общие сведения

Расчеты воздухораспределения и устойчивости на ЭВМ ведутся по замкнутым схемам вентиляционных соединений. Чтобы получить такую схему, необходимо все струи, имеющие выход на поверхность, объединить в условный узел и соединить его с выходом каждого вентилятора. Все узлы и ветви сети нумеруются (без буквенных индексов) числами, начиная с единицы.

Исходная информация заносится в унифицированные формы, именуемые в дальнейшем документами. Документам присвоены шифры (Д000БШ, Д001БШ, Д002БШ, Д003БШ, Д005БШ). При заполнении исходных документов следует учитывать вид данных (вид их бывает числовой, если они участвуют в арифметических действиях, или буквенно-цифровой, если они предназначены для логической обработки) и их размер (т. е. количество букв, цифр и других знаков, образующих данное). Вид и допустимые размеры данных указаны в документах так называемыми шаблонами, отпечатанными вслед за шапкой таблицы в колонке, в которой будут записываться данные, или же строкой ниже той позиции, которая отведена под данные. Шаблон представляет собой набор символов, состоящий из букв X, если данные буквенно-цифровые, или знака минус и цифр 9, если данные числовые. Наличие знака минус в шаблоне числовых данных показывает, что данные могут быть не только положительными, но и отрицательными, а его отсутствие — что данные могут быть только положительными. Размеры данных не должны превышать размеры шаблонов, т. е. числа символов в шаблоне.

Буквенно-цифровые данные могут быть составлены из русских букв, кроме Ъ и Ё (этих букв в алфавите ЭВМ нет), цифр от 0 до 9, знаков сложения, вычитания, запятой, точки, скобки круглой открывающей, скобки круглой закрывающей, наклонной черты и пробела (обозначается —). Символ пробела — может не ставиться в данных между буквосочетаниями, имеющими понятный всем смысл (например, в таком случае: Иванов — И. — И.), но он учитывается при подсчете размеров данных.

Числовые данные (в дальнейшем будем называть их числами) могут состояться из цифр от 0 до 9, знака плюс или минус и десятичной точки (·), т. е. символа, отделяющего целую часть от дробной. Знак пишется перед цифрами числа, причем он обязательно подтягивается к цифрам, т. е. между ним и цифрами пробел недопустим. Если знак не указан, то число считается положительным, т. е. знак плюс подразумевается.

Под (над) каждым символом шаблона можно размещать не более одного из перечисленных выше символов буквенно-цифровых или числовых данных.

Таким образом, шаблон ХХХХ означает, что данное будет буквенно-цифровым, имеющим до четырех символов. Под этот шаблон подойдут, например, такие данные: ШТРЕ; СТВО; Л (6); АС — и не подойдут: А; Б (так как точка с запятой не используется); Л (66) (так как размер данного превышает размер шаблона). Шаблон —99999 означает, что данное будет числом, имеющим от одной до пяти цифр или десятичную точку и максимум четыре цифры, и может быть положительным или отрицательным (т. е. вид данного — числовой, размер — до шести символов). Под этот шаблон подойдут, например, такие данные: 94.5; 72561; —0.005 — и не подойдут: 94,5

(используется запятая для отделения целой части от дробной, а не точка), 72А (буква в числовом данном), 0.0005 (число символов больше допустимого).

Если данное имеет целую часть, равную нулю, то нуль целых можно не писать — этим экономится одна позиция для цифры. Например, вместо числа 0.0005, не подходящего под шаблон —99999, можно записать .0005 или вместо числа —0.326 — число —.326.

На бланках документов для удобства их обработки в вычислительном центре могут быть предусмотрены решетка (кроме шаблонов), которая делит позицию данного, как правило, на соответствующее количество позиций для символов, и признаки конца данного (ПКД) и конца записи (ПКЭ), в качестве которых используются двоеточие и знак равенства. Незаполненные позиции решетки до первого и после последнего символа данного считаются пустыми позициями, а не пробелами, и поэтому они не перфорируются и при подсчете длины данного не учитываются. Незаполненные позиции решетки между символами данного считаются пробелами, т. е. составной частью данного.

V.2. Документ Д000БШ

Документ Д000БШ (форма 1) «титульный лист» — предшествует одному или нескольким исходным или итоговым документам.

В документ следует внести следующую информацию:

1) его шифр, если последний не отпечатан заранее на бланке документа;
2) наименование задачи, например: «показатели устойчивости», «воздухо-распределение» (вписывается над шаблоном из 66 символов X);

3) название комбината;

4) название шахты;

5) шифр данных (тот же, что и в Д001БШ);

6) дату заполнения документа;

7) название организации, подготовившей исходные данные;

8) фамилию и инициалы лица, ответственного за исходные данные.

Остальные графы (т. е. шифр задачи, наименование организации, выполненной расчеты, дата расчетов и фамилия, имя, отчество лица, ответственного за расчеты) можно оставить незаполненными; при выдаче Д000БШ из ЭВМ в них попадет соответствующая информация из документа «Заказ», заполняемого в вычислительном центре.

V.3. Документ Д001БШ

В документе Д001БШ (форма 2) собраны основные данные, используемые при расчетах устойчивости потоков и моделировании воздухораспределения, а именно: сведения о соединениях вентиляционной сети и параметры ее элементов, а также исходное воздухораспределение и шифры дуг. Дуга — это ветвь со стрелкой, которой обозначено принимаемое за положительное направление потока воздуха. Сведения о дугах располагаются в таблице документа построчно. Номер дуги записывается в колонке «Дуга», номера связываемых ею узлов — в колонках «Узлы». Начальным узлом считается тот, из которого выходит стрелка дуги.

Шифр дуги содержит некоторые сведения о пути воздуха, обозначенном дугой. Шифр состоит из шести символов. Первые два символа являются сокращенным наименованием пути движения воздуха: СТ — ствол, ШУ — шурф, СК — скважина, ДВ — выработка околостольного двора, КВ — квершлаг, БР — бремсберг, УК — уклон, ШТ — штрек, БУ — бункер, ХО — ходок, СБ — сбойка, КА — камера, ГЕ — гезенк, КР — кроссинг, ОЧ — очистной забой, АТ — канал вентиляторов главного проветривания и атмосфера, УТ — утечка, ПР — прочие пути воздуха.

Третий символ является буквенным или числовым номером объекта, названного первым двумя символами, среди однотипных объектов. Например, СТБ — ствол номер Б,

Четвертый символ — номер части объекта, названного первыми тремя символами. Например, СТВА, СТВБ, СТВГ — части А, Б, Г ствола с номером В.

Пятая и шестая позиции шифра дуги оставляются свободными.

За шифром дуги следуют ее аэродинамическое сопротивление, расход и параметры a_1 , a_2 , a_3 характеристики регулятора вида

$$h = a_1 Q^2 + a_2 Q + a_3.$$

Депрессия активного регулятора (т. е. вентилятора) считается отрицательной. Алгебраическая сумма потоков в узлах должна быть равна нулю в пределах допустимой погрешности. Исходное воздушораспределение следует брать соответствующим заданным сопротивлениям и характеристикам регуляторов, что необходимо для проверки правильности распределения воздуха и заданных сопротивлений.

Сопротивления, параметры регуляторов и потоки могут быть округлены до 0,05% от абсолютной величины данного без заметного ущерба для точности результатов. Так, вместо числа 19423.632 можно взять 19420 или 19430; расчетное воздушораспределение и показатели устойчивости будут практически одни и те же во всех трех случаях.

В последней строке страницы документа над шаблоном из 18 символом X вписывается предупреждение о наличии продолжения: «Конец — документа — — —» или «Смотри — продолжение». Эта запись обязательна, так как она управляет процессом обработки документа в ЭВМ.

Таблице документа Д001БШ предшествует так называемая идентифицирующая запись, в которой указан шифр документа, название шахты, шифр данных, дата заполнения документа и номер листа. Шифр данных — это или порядковый номер данных, или набор букв и цифр, которыми обозначены данные, записанные в документе. Шифром может быть произвольный набор букв и (или) цифр, но лучше, если в шифре отражен смысл данных, например: АВАР12, т. е. аварийные параметры, 12-й вариант.

V.4. Документ Д002БШ

При расчетах устойчивости и моделировании воздушораспределения возникает необходимость замены сопротивлений и характеристик регуляторов, указанных в документе Д001БШ. Новые значения этих параметров вместе с соответствующими номерами дуг записываются построчно в документ Д002БШ (форма 3).

Назначение шифров вариантов и порядок пользования ими — те же, что и в рассматриваемом ниже документе Д003БШ. В частности, так же как и в случае Д003БШ, имеется возможность составлять простые и сложные варианты и получать цепь вариантов по тем же правилам. Ограничений на совокупность дуг, входящих в сложный вариант, нет.

Перед расчетом устойчивости или просто воздушораспределения вычислительная машина вносит в Д002 заданные данные R , a_1 , a_2 , a_3 на место заменяемых; полученному набору параметров присваивается новое имя, взятое из колонки «Шифр варианта данных (нового)», после чего производится расчет нового воздушораспределения (в случае работы с Д003БШ при расчете массив R , a_1 , a_2 , a_3 не меняется) и, если надо, расчет устойчивости (с использованием информации Д003БШ, так как именно в нем указаны пассивные и активные дуги). Шифрами исходных вариантов могут быть шифры вариантов (новых) из Д002БШ, Д003БШ, а также шифр данных документа Д001БШ.

Порядок заполнения идентифицирующей и конечной записей тот же, что и у Д003БШ (см. ниже). Шифр данных в этом случае — это шифр набора данных, занесенного в описываемый Д002БШ.

Форма 3

Новые значения сопротивлений дуг и параметров регуляторов

Шахта

Д.0.02.БШ:

Шифр данных:
Дата:
Лист:

9 9 9

Номер записи	Шифр варианта данных (нового)	Шифр исходного варианта данных	Номер дуги	Сопротивление, к Ω	Характеристика регулятора		
					α_1	α_2	α_3
9 9 9 9 9 *	** * * * * * * * *	* * * * * * * *	** 9 9 9 *	** 9 9 9 9 9 9 9 9 *	- 9 9 9 9 9 9 9 9 *	- 9 9 9 9 9 9 9 9 *	- 9 9 9 9 9 9 9 9 *
:	:	:	:	:	:	:	:
:	:	:	:	:	:	:	:
:	:	:	:	:	:	:	:
:	:	:	:	:	:	:	:
:	:	:	:	:	:	:	:
:	:	:	:	:	:	:	:

XXXXXXXXXXXXXXXXXXXX

У.5. Документ Д003БШ

В тех случаях, когда исследуется устойчивость не всех потоков сети, а только некоторой их части, заполняется документ Д003БШ (форма 4), в котором в колонках «Номер пассивной дуги» и «Номер активной дуги» указывается соответственно номер диагонали и определяющей дуги на схеме вентиляционных соединений, в колонке «Требуемый дебит пассивной дуги» записывается ноль, а в колонке «Шифр исходного варианта данных» — шифр того набора параметров R, a_1, a_2, a_3 , для которого проводится анализ устойчивости воздухораспределения (например, шифр данных берется из идентифицирующей записи одного из документов Д001БШ). В процессе расчетов показателей устойчивости на ЭВМ будут вычислены новые значения сопротивлений указанных в Д003БШ определяющих (активных) дуг, такие, которые обеспечивают в заданных диагоналях (пассивных дугах) потоки, равные нулю (точнее, заданному в Д003 значению). Шифр измененного набора параметров R, a_1, a_2, a_3 и соответствующего ему воздухораспределения нужно записать в колонке «Шифр варианта данных (нового)». В дальнейшем он будет выпечатан в идентифицирующих записях выходных документов, например Д005БШ. Он же в некоторых случаях (в каких именно — см. ниже) может быть использован как шифр исходного варианта данных в описываемом документе Д003БШ; при этом образуется цепь из двух или более вариантов. Например, вариант А1ШТВ2 предполагает, что исследуется устойчивость воздухораспределения, полученного в результате расчета варианта А10Ч13, тоже описанного в этом документе. В свою очередь, вариант А10Ч13 предполагает, что исследуется устойчивость воздухораспределения, полученного в результате расчета варианта А10Ч12. Из того же документа следует, что при расчете варианта А10Ч12 будет изменено сопротивление дуги 40 таким образом, чтобы в дуге 37 поток равнялся нулю. Затем при расчете варианта А10Ч13 будет изменено сопротивление дуги 46 также таким образом, чтобы поток в дуге 35 равнялся нулю, но при этом рассчитанные в предыдущих вариантах сопротивления (дуги 40 и др.) останутся неизменными (а поток дуги 37 может измениться). Далее при расчете варианта А1ШТВ2 сопротивление дуги 41 будет изменено с тем, чтобы поток дуги 24 стал равным нулю, а остальные сопротивления, в том числе 40 и 46, останутся такими, какими они были после расчета варианта А10Ч13 (естественно, в дугах 37 и 35 потоки могут измениться, т. е. стать не равными нулю, если они существенно зависят от сопротивления дуги 41).

Кроме последовательного влияния нескольких определяющих дуг на потоки диагоналей может исследоваться одновременное влияние нескольких определяющих дуг на несколько диагоналей.

Такие группы одновременно рассматриваемых пассивных и активных дуг будем называть сложными вариантами, в отличие от описанных выше простых, состоящих из одной записи (т. е. строки) в документе Д003БШ.

Признаком сложного варианта является отсутствие шифров вариантов (нового и исходного) в записях, которое показывает, что эти записи не самостоятельны и должны рассматриваться одновременно с ближайшей из предыдущих записей, имеющей шифры вариантов (нового и исходного). Например, записи 4, 5, 6 (см. форму 4) образуют сложный вариант А1ШТВ3 (и таким образом после расчетов должны поменяться одновременно сопротивления трех дуг — 41, 40, 25 с тем, чтобы сразу в трех дугах — 32, 37, 24 потоки были равны нулю). В варианте А2УК22 изменяются только сопротивления 32 и 33, а остальные берутся из массива результатов варианта А1ШТВ3, т. е. отдельные варианты рассматриваются последовательно, независимо от их сложности.

В случае сложных вариантов имеются два ограничения:

1) «неповторяемость» номеров дуг в варианте: дуга не может быть одновременно активной и пассивной в одном и том же варианте, дуга не может более одного раза упоминаться ни среди пассивных, ни среди активных дуг. Таким образом, каждой пассивной дуге должна соответствовать одна активная и, наоборот, каждой активной — одна пассивная;

Форма 4
 Исследуемые пассивные и активные дуги, требуемые расходы пассивных дуг

Шахта

ДОРЗБШ: : Шифр данных: : Дата: : Лист: :
 XXXXXX XXXXXXXXXXXXXXXXXXXXXXXXXXXXXXXXXXXX XXXXXX XXXXXX 999

Номер записи	Шифр варианта данных (нового)	Шифр исходного варианта данных	Номер пассивной дуги	Требуемый расход пассивной дуги	Номер активной дуги
1	A10412	ИФРМА1	37	0	40
2	A10413	A1Ф412	35	0	46
3	A1ШТВ2	A1Ф413	24	0	41
4	A1ШТВ3	ИФРМА1	32	0	41
5			37	0	40
6			24	0	25
7	A2УК22	A1ШТВ3	621	0	92
8			189	0	83
9	A2УТ36	A2УК22	5	0	8
10	A2УТ40	М32440	37	0	40

Канец работ: :
 XXXXXXXXXXXXXXXXXXXXXXXXXXXXXXXX

2) сохранение хотя бы одного контура и связности вентиляционной сети, если изъять активные дуги из схемы вентиляционных соединений, то все же сеть должна остаться такой, чтобы каждая пассивная дуга входила по крайней мере в один контур, от которого есть связь (пусть по дугам) со всеми прочими, неизъятными дугами.

При составлении простых и сложных вариантов желательно иметь ввиду также ограничения, накладываемые комплексом программ, по которым ведутся расчеты в вычислительном центре. Так, может быть ограничено число пар дуг в сложном варианте, общее количество записей в документе Д003БШ и др. Эти ограничения связаны с возможностями программ и вычислительной техники.

При несоблюдении требований к исходным данным машина пропускает вариант, выдает соответствующее сообщение и переходит к следующему варианту.

Идентифицирующая запись документа Д003БШ заполняется так же, как и в документе Д001БШ; на месте шифра данных записывается шифр, который присваивается совокупности данных, находящихся в заполняемом документе Д003БШ.

В последней строке листа документа над шаблоном из 13 символов X вписывается предупреждение о наличии продолжения: «Конец — документа — — —» или «Смотри — продолжение».

V.6. Документ Д005БШ

Этот документ является итоговым. Он выдается машиной как результат расчетов показателей устойчивости или только воздужораспределения и содержит: таблицу соединений, шифры дуг, аэродинамические сопротивления, расходы и депрессии дуг, показатели устойчивости и другую информацию.

V.7. Краткие сведения об алгоритме расчета показателей устойчивости на ЭВМ.

Общие сведения о порядке расчетов на ЭВМ

Заполненные входные документы передаются в вычислительный центр, где поступают в дальнейшую обработку. Первый этап этой обработки документов — перенесение их содержимого на перфоленты или перфокарты, второй — ввод документов в ЭВМ (в хранилище информации на магнитных лентах), третий — выпечатка входных документов с целью выявления возможных ошибок перфорирования и проверка выданных из машины документов (третий этап не обязателен), четвертый — собственно расчеты показателей устойчивости воздужораспределения и выдача выходных документов из ЭВМ, после чего они передаются специалистам, анализирующим устойчивость.

Входные документы имеют позаписную структуру. Обработка документов на этапе ввода в хранилище информации состоит в позаписной перекодировке документов из кодов, удобных при вводе в ЭВМ, в коды, удобные при расчетах, и перекомпоновке или расчленении документов на более простые (с той же целью). Для удобства исправления ошибок записи нумеруются (явно — в документе Д003БШ, неявно — в документе Д001БШ, в котором номер дуги фактически является номером записи).

Основными этапами при собственно расчетах являются: поиск исходного варианта, временное исключение активных дуг варианта из вентиляционной сети, формирование дерева по полученной усеченной сети, вычисление депрессий и расходов активных дуг, таких, чтобы в соответствующих пассивных дугах был заданный расход воздуха, вычисление аэродинамического сопротивления поочередно каждой активной дуги (если изменения его достаточно, чтобы получить рассчитанные ранее необходимые расход и депрессию этой же дуги), вычисление показателей устойчивости по исходным и новым

сопротивлениям дуг, формирование выходных документов и выдача их на выводное устройство. Поиск исходного варианта иногда включает в себя все только что перечисленные этапы, кроме выдачи на выводные устройства.

Более подробно описание документов, методика исправления ошибок и порядок решения задач устойчивости на ЭВМ изложены в разработанных ДонУГИ материалах, предназначенных для вычислительных центров.

П Р И Л О Ж Е Н И Е VI

ПРИМЕНЕНИЕ ЭЛЕКТРИЧЕСКОЙ МОДЕЛИ ДЛЯ РАСЧЕТА ШАХТНЫХ ВЕНТИЛЯЦИОННЫХ СЕТЕЙ

С помощью электрической модели можно рассчитать естественное распределение воздуха по горным выработкам, устойчивость струй, величину дополнительных сопротивлений, обеспечивающих необходимое распределение воздуха в сети, выбрать параметры вентиляторов и рациональное место заложения вентиляционного ствола или скважин, рациональный вариант реконструкции вентиляции и т. д.

В основе электрического моделирования вентиляционных сетей лежит формальная аналогия между законами, описывающими распределение электрического тока в электрической сети, и законами, описывающими движение воздуха в шахтной вентиляционной сети, геометрически подобной электрической.

Исходными данными для расчета шахтной вентиляционной сети являются: схемы вентиляционных соединений горных выработок, включающие утечки воздуха; величины аэродинамических сопротивлений путей движения, полученные на основании проектных данных или подсчитанные по результатам депрессионной съемки шахты (при реконструкции вентиляции); расход воздуха на объектах проветривания (лавы, камеры и т. п.).

В настоящее время для расчета шахтных сетей широкое распространение получила электрическая модель ЭМВС-6. В модели все отсчеты берутся по измерительным приборам непосредственно в вентиляционных величинах (депрессия — в мм вод. ст., расход — в м³/с). В модели ЭМВС-6 (табл. VI.1) аналоги вентиляторов моделируют участок характеристики любого вентилятора, а не только рабочую точку; аналоги горных выработок работают в широком диапазоне депрессий; элементы «Постоянные расходы», кроме основного назначения, могут быть аналогами вентиляторов местного проветривания, работающих на трубопровод. Конструкция аналогов главных вентиляторов позволяет исследовать совместную их работу, устойчивость струи и необходимые режимы.

Т а б л и ц а VI.1

Основные данные ЭМВС-6

Тип аналога	Количество	Пределы моделирования		
		Депрессия, мм, вод.	Расход, м ³ /с	Аэродинамическое сопротивление, кд
Вентилятор	6	0—500	0—1000	—
Естественная тяга	8	0—100	0—500	—
Горные выработки	132	1—320	—	0,002—100
Постоянные расходы	27	0—300	0,5—100	1000
Утечки	16	0—500	0—450	—

На модели можно быстро рассчитывать довольно сложные сети с достаточно высокой точностью.

Для расчета необходимо собрать электрическую модель вентиляционной сети (т. е. соединить в нужной последовательности электрические аналоги элементов сети) и измерить в ней токи и напряжения, соответствующие в определенном масштабе расходам воздуха и депрессиям в шахтных выработках.

В связи с тем что аналоги горных выработок в моделирующей машине ЭМВС-6 работают по принципу линейно-кусочной аппроксимации, дополнительных пересчетов для получения квадратной зависимости не требуется.

Методика расчета вентиляционных сетей зависит от типа решаемой задачи. В зависимости от комбинации независимых исходных данных все задачи по расчету вентиляционных сетей делятся на шесть групп (табл. VI.2).

Типы вентиляционных задач

Таблица VI.2

Группа задач	Исходные данные			Искомые величины		
	$n_{и Q}$	$n_{и R}$	$n_{и h}$	$n_{и R}$	$n_{и Q}$	$n_{и h}$
1	n_k	—	$n_y - 1$	$n_y - 1$	n_B	n_k
2	n_k	$n_y - 1$	—	$n_y - 1$	n_k	n_B
3	n_k	$n_y - 1$	$n_y - 1$	$n_y - 1$	$2n_B - n_y + 1$	n_k
4	—	n_k	$n_y - 1$	n_B	$n_y - 1$	n_k
5	n_k	n_k	$n_y - 1$	$2n_B - n_k$	$n_y - 1$	n_k
6	$< n_k$	$n_B - n_{и Q} - n_{и h}$	$< n_y - 1$	$2n_B$		

Здесь $n_{и Q}$, $n_{и R}$, $n_{и h}$ — число ветвей с известными соответственно расходами воздуха, характеристиками (сопротивлениями) и депрессиями; $n_{и Q}$, $n_{и R}$, $n_{и h}$ — число ветвей с неизвестными соответственно расходами воздуха, характеристиками и депрессиями; n_k — число контуров (независимых); n_y — число узлов; n_B — число ветвей.

Для получения однозначного решения необходимо, чтобы число исходных данных было равно числу ветвей:

$$n_{и Q} + n_{и R} + n_{и h} = n_B = n_k + n_y - 1.$$

Для решения первой группы задач, когда известны все независимые расходы $n_{и Q} = n_k$ и все независимые депрессии $n_{и h} = n_y - 1$, необходимо в ветви модели с известными расходами воздуха включить элементы «Постоянные расходы» (стабилизаторы тока), в ветви с известными депрессиями — естественные тяги (стабилизаторы напряжения) и установить заданные величины. Измерив распределение токов и напряжений в модели, получаем распределение расходов воздуха и депрессий в натуре и согласно формуле $h = RQ^2$ находим сопротивление ветвей.

Для решения второй группы задач в ветви, где известны все независимые расходы, включаются элементы «Постоянные расходы», а в независимые по депрессии ветви, где известны сопротивления $n_{и R} + n_y - 1$, — элементы «Выработки с заданным аэродинамическим сопротивлением». В элементах «Постоянные расходы» устанавливаются заданные величины и замеряется распределение расходов и депрессий по всей сети, а затем и по формуле $h = RQ^2$ находятся сопротивления остальных ветвей.

Если известны все независимые расходы, сопротивления и депрессии $n_{и R} + n_{и h} = n_y - 1$ независимых по депрессии ветвей, то соответственно включаются элементы «Постоянные расходы», «Выработки» и «Естественная тяга» и устанавливаются заданные их величины. После этого, как и

в предыдущем случае, определяются искомые величины. Таким же образом решаются и остальные задачи.

Расчет устойчивости проветривания на ЭМВС-6 очень прост. Для этого необходимо путем изменения сопротивления определяющей ветви добиться того, чтобы в исследуемой диагонали отсутствовало движение воздуха.

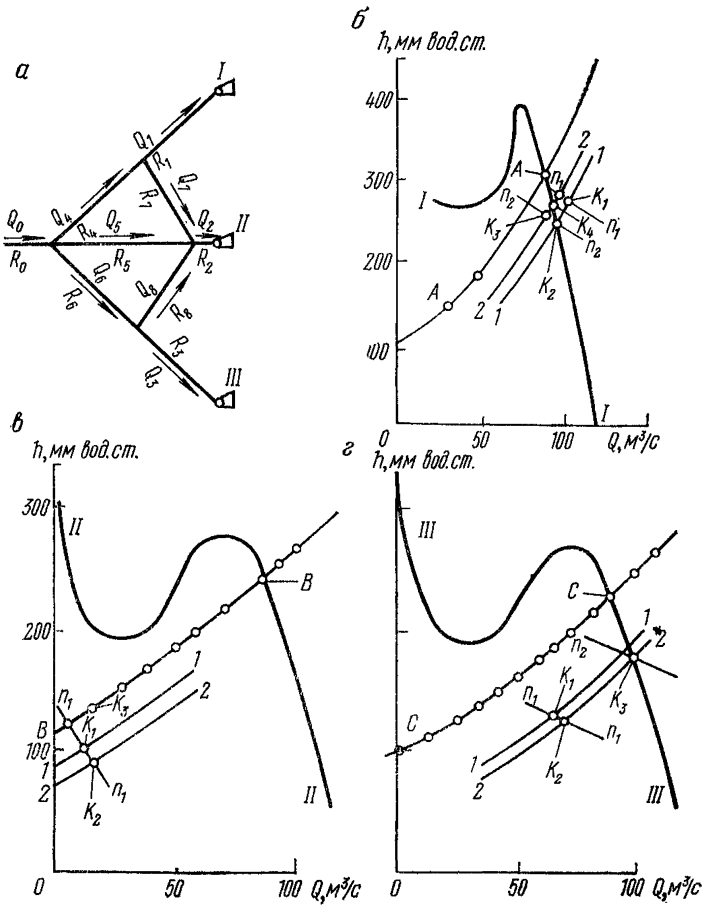


Рис. VI.1. Построение аэродинамических характеристик сети и проверка устойчивости работы параллельно включенных вентиляторов

В связи с тем что такое сопротивление часто оказывается трудно подобрать, обычно определяют распределение воздуха для нескольких вариантов сопротивлений при разных направлениях движения струи в исследуемой диагонали. Затем, построив график изменения расхода воздуха в диагонали в зависимости от величины сопротивления определяющей ветви, находят последнее в момент отсутствия движения воздуха в диагонали.

Методику построения аэродинамических характеристик сети и проверку устойчивости работы параллельно включенных вентиляторов удобно рассмотреть на конкретном примере вентиляционной сети с тремя параллельно включенными вентиляторами (рис. VI.1, а). Сопротивление элементов сети, км: $R_0 = 0,0025$; $R_1 = 0,01556$; $R_2 = 0,006$; $R_3 = 0,004$; $R_4 = 0,004444$; $R_5 = 0,02$; $R_6 = 0,005$; $R_7 = 0,005$ и $R_8 = 0,005$.

К сети присоединены двухступенчатые осевые вентиляторы, диаметр колеса D которых, частота вращения θ и угол установки лопаток составляют:

$$I \ D = 2,4 \text{ м, } n = 720 \text{ об/мин, } \theta = 30^\circ;$$

$$II \ D = 2,4 \text{ м, } n = 580 \text{ об/мин, } \theta = 40^\circ;$$

$$III \ D = 2,4 \text{ м, } n = 580 \text{ об/мин, } \theta = 40^\circ$$

Характеристики вентиляторов I, II, III представлены кривыми I—I, II—II, III—III соответственно на рис. VI.1, б, в, г.

Соберем на аналоговой установке ЭМВС-6 электрическую цепь, подобную рассматриваемой вентиляционной сети. Если в электрической цепи вольт-амперные характеристики источников тока установить произвольно, а величины электрических сопротивлений будут эквивалентны соответствующим аэродинамическим сопротивлениям вентиляционной сети, то, к примеру, у аналогов вентиляторов могут быть измерены некоторые величины тока и напряжения, которые после перевода в единицы расхода и депрессии определяются координатами точек K_1 . Точки K_1 расположены на пересечении отрезков вольт-амперных характеристик источников тока $n_1 - n_1$ с отрезками вольт-амперных характеристик сети I—I, переведенных в вентиляционные параметры.

При изменении вольт-амперной характеристики любого источника тока, например моделирующего вентилятор I, точка K_1 будет перемещаться по вольт-амперной характеристике сети I—I и может совместиться с точкой K_2 , расположенной одновременно и на характеристике I—I (см. рис. VI.1, б), т. е. расход и депрессия аналога вентилятора I регулируются так, чтобы они определяли какую-то одну точку его характеристики; при этом вольт-амперные характеристики сети у аналогов вентиляторов II и III переместятся в новое положение 2—2 и будут пересекаться с вольт-амперными характеристиками $n_1 - n_1$ в точках K_2 (см. рис. VI.1, в, г), что устанавливается за мерами тока и напряжения.

Точно так же, изменяя вольт-амперную характеристику у аналога вентилятора III, достигаем положения, при котором его расход и депрессия будут определяться точкой K_3 , одновременно принадлежащей характеристике III—III; при этом режимы аналогов вентиляторов I и II будут определяться точками пересечения характеристик 2—2 и $n_2 - n_2$ у аналога вентилятора I и B — B и $n_1 - n_1$ — у аналога вентилятора II. Таким образом, режимная точка аналога вентилятора I, установленная по показаниям приборов и переведенная в вентиляционные параметры, опять не будет принадлежать характеристике I—I.

Зафиксировав описанное выше положение, вольт-амперную характеристику аналога вентилятора I снова изменяем так, чтобы его режим работы переместился из точки K_3 в точку K_4 , принадлежащую характеристике I—I; режимные точки аналогов вентиляторов II и III в этом случае практически останутся в прежнем положении: у аналога вентилятора III — в точке K_3 , расположенной на характеристике III—III, а у аналога вентилятора II — в точке K_3 , расположенной на характеристике B — B. Таким образом, последовательным регулированием аналогов вентиляторов I и III вначале достигается положение, при котором их режимные точки будут принадлежать еще и характеристикам вентиляторов I и III. Затем замеряются расход и депрессия аналога вентилятора II, которые будут определять одну точку характеристики сети в месте присоединения вентилятора II, в данном случае точку K_3 , координаты которой $Q_2 = 5,5 \text{ м}^3/\text{с}$; $h_2 = 111 \text{ мм вод. ст.}$

Установив такие положения для нескольких сопряженных точек характеристик вентиляторов I и III, определяют координаты ряда точек, которые опишут кривую B — B, являющуюся характеристикой сети в месте присоединения вентилятора II. Точно так же определяются характеристики сети в месте присоединения вентиляторов I и III (кривые A — A, C — C).

Из рис. VI.1, б, в, г видно, что в данном случае работа параллельно включенных в сеть вентиляторов будет устойчивой, так как характеристики

вентиляторов и аэродинамические характеристики сети в местах их подключения пересекаются только в одной точке.

Описанный способ определения аэродинамических характеристик сети с использованием электрических моделей рудничных сетей может успешно применяться и при более сложных схемах с большим числом параллельно работающих вентиляторов. При этом можно руководствоваться следующим правилом.

В электрическом аналоге любой системы проветривания с несколькими совместно работающими вентиляторами, в котором вольт-амперные характеристики аналогов вентиляторов установлены произвольно, а величины электрических сопротивлений эквивалентны аэродинамическим сопротивлениям соответствующих элементов сети, должно быть достигнуто такое положение, при котором установленные по показаниям приборов координаты режимных точек аналогов вентиляторов будут эквивалентны координатам соответствующих точек характеристик всех вентиляторов, за исключением одного, в месте присоединения которого определяется характеристика сети. Напряжение и ток, замеренные у последнего, после перевода их в вентиляционные единицы будут определять одну точку характеристики сети в месте присоединения этого вентилятора.

П Р И Л О Ж Е Н И Е VII

ПРИМЕР ПРОЕКТИРОВАНИЯ КАЛОРИФЕРНОЙ УСТАНОВКИ

Допустим, что требуется определить число калориферов типа КЗВП-11 для нагревания поступающего в шахту воздуха в количестве $150 \text{ м}^3/\text{с}$ с $t_{в. н} = -50^\circ \text{С}$ (в Кузбассе) до $t_{в. к} = +2^\circ \text{С}$.

В качестве теплоносителя принимается перегретая вода с температурой $150-70^\circ \text{С}$.

Проектирование производится в следующей последовательности.

Намечается схема группы калориферов и ведется ее теплотехнический расчет.

Для примера принята схема, приведенная на рис. VII.1.

Характеристика калорифера (по табл. 43)

Модель и номер калорифера	КЗВП-11
Поверхность нагрева S_n , м^2	54,6
Живое сечение для прохода воздуха $S_{в}$, м^2	0,638
Живое сечение для прохода теплоносителя S_T , м^2	0,00203
Параметры:	
A_k	0,05
$B_k \cdot 10^4$	1070
Число ходов для воды	6
Коэффициент для учета сопротивлений по воде k_x (табл. 47)	4,1
Диаметр подводных труб d , мм	40

Характеристика группы калориферов

Число калориферов в ряду $n_{к. р}$	6
Число рядов, подключенных последовательно по ходу воздуха, $n_{к. л}$	2
Число калориферов в ряду, подключенных последовательно по теплоносителю $n_{к. р. п}$	3

Ряды калориферов подключены по теплоносителю параллельно. Задаем скорость движения воздуха $v_a \gamma_B = 5 \text{ кг}/(\text{м}^2 \cdot \text{с})$ и скоростью движения воды в трубах калорифера $v_{вд} = 0,8 \text{ м}/\text{с}$.

Для принятых значений $v_B \gamma_B$ и $v_{ВД}$ по номограмме (см. рис. 40) для калориферов типа КЗВП находим

$$\frac{A_{\text{к}} k_{\text{тп}}}{v_B \gamma_B} = 0,205.$$

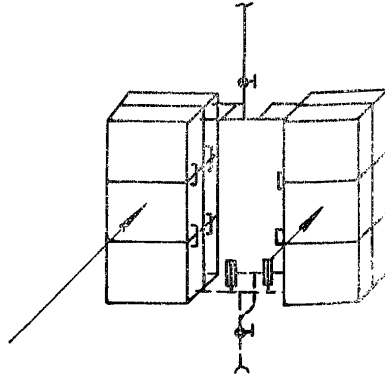
По формуле (10.2) находим значение σ_1 :

$$\sigma_1 = 1070 \cdot 10^{-4} \frac{5}{0,8} = 0,669.$$

По формуле (10.3) находим a_1 :

$$a_1 = \frac{2 \cdot 0,205}{1 + 0,205 (1 + 0,669)} = 0,303.$$

Рис. VII.1. Схема двухрядной группы с многоходовыми калориферами



По формулам (10.5) и (10.6) определяем значения σ_p и a_p :

$$\sigma_p = 3 \cdot 0,669 = 2,0;$$

$$a_p = \frac{1 - (1 - 0,303 \cdot 0,669)^3}{2,0} = 0,250.$$

При двухрядном расположении калориферов, когда $n_{\text{кл}} = 2$, по формуле из табл. 46 определяем

$$a_y = 1 - (1 - 0,250)^2 = 0,45.$$

По формуле $\sigma_p = \sigma_y n_{\text{кл}}$ (см. табл. 46) определяем

$$\sigma_y = \frac{2,0}{2} = 1,0.$$

Определяем степень охлаждения теплоносителя

$$a_y \sigma_y = 0,45 \cdot 1,0 = 0,45.$$

Производим проверку соответствия расчетных значений a_y , $a_y \sigma_y$ и данных табл. 45.

Для $a_y = 0,45 > 0,28$, а $a_y \sigma_y = 0,45$ это показывает, что схема группы калориферов и число рядов в группе выбраны правильно.

По формулам (10.7) и (10.8) определяем конечную температуру воздуха $t_{\text{в.к}}$ и теплоносителя $t_{\text{т.к}}$:

$$t_{\text{в.к}} = 0,45 (150 + 50) - 50 = 40 \text{ } ^\circ\text{C};$$

$$t_{\text{т.к}} = 150 - 0,45 (150 + 50) = 60 \text{ } ^\circ\text{C}.$$

Определяем количество воздуха, проходящего через калориферы, по формуле (10.9)

$$Q_1 = 5 \cdot 0,638 \cdot 6 = 19,1 \text{ кг/с.}$$

Рассчитываем по формуле (10.10) количество тепла, переданного воздуху группой калориферов,

$$G = 0,24 \cdot 3600 \cdot 19,1 (40 + 50) = 1\,485\,216 \text{ ккал/ч.}$$

Определяем по формуле (10.11) количество теплоносителя на группу калориферов

$$G_T = \frac{1\,485\,216}{(150 - 60) 970} = 17,0 \text{ м}^3/\text{ч.}$$

Устанавливаем по формуле (10.12) расход теплоносителя в одном потоке

$$g_T = \frac{17,0}{\frac{6 \cdot 2}{3}} = 4,2 \text{ м}^3/\text{ч.}$$

Определяем по формуле (10.13) потерю депрессии при проходе воздуха

$$h_y = 1,2 \cdot 2 \cdot 2 = 4,8 \text{ мм вод. ст.}$$

Рассчитываем по формуле (10.14) потерю депрессии при проходе теплоносителя

$$h_{T, y} = 1,1 \cdot 3 \cdot 4,1 \cdot 180 = 2435,4 \text{ мм вод. ст.}$$

Определяем по формуле (10.15) площадь сечения проемов для прохода холодного воздуха

$$S'_x = \frac{19,1}{1,58 \cdot 10} = 1,21 \text{ м}^2.$$

Определяем по формуле (10.16) площадь сечения проемов для прохода нагретого в калориферах воздуха

$$S'_p = \frac{19,1}{1,15 \cdot 10} = 1,66 \text{ м}^2.$$

Удельный расход тепла на нагрев 1 м³/с поступающего в шахту воздуха при $t_{в, н} = -50^\circ$ и $t_{см} = +2^\circ$ С по формуле (10.17)

$$g_{уд} = 0,24 \cdot 3600 \cdot 1,28 (2 + 50) = 57\,500 \text{ ккал} \cdot \text{с}/(\text{ч} \cdot \text{м}^3).$$

Рассматриваемая группа калориферов теплопроизводительностью 1 485 216 ккал/ч позволяет нагреть от -50° С до $+2^\circ$ С следующее количество воздуха:

$$Q' = \frac{1\,485\,216}{57\,500} = 25,9 \text{ м}^3/\text{с.}$$

Определяем по формуле (10.19) число групп в калориферной установке

$$n_T = \frac{1,1 \cdot 150}{25,9} = 6 \text{ групп.}$$

Рассчитываем по формуле (10.20) количество теплоносителя для всей установки

$$G_{T, y} = 17 \cdot 6 = 102 \text{ м}^3/\text{ч.}$$

Определяем общую площадь сечения проемов для прохода холодного воздуха

$$S_x = 1,21 \cdot 6 = 7,26 \text{ м}^2.$$

Определяем площадь сечения проемов для прохода подогретого воздуха в камеру смешения

$$S_T = 1,66 \cdot 6 = 9,96 \text{ м}^2.$$

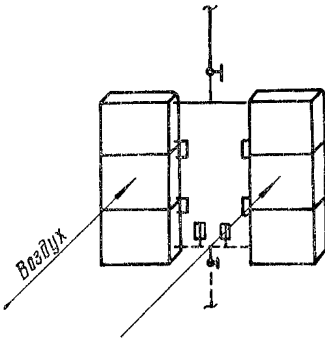
Аналогичные расчеты произведены для других основных типов calorиферов применительно к условиям Донецкого, Карагандинского и Кузнецкого бассейнов.

Результаты расчетов приведены в табл. VII.1, VII.2, VII.3.

Таблица VII.1

Результаты расчета двухрядной группы calorиферов КЗВП-11
по схеме рис. VII.1
Теплоноситель—вода (150—70°C)

Показатели	Бассейн		
	Донецкий	Карагандинский	Кузнецкий
Расчетная наружная температура $t_n, ^\circ\text{C}$	—36	—45	—50
Расход тепла на нагрев 1 м ³ /с воздуха, подаваемого в ствол шахты, $g_{уд}, \text{ккал} \cdot \text{с}/(\text{ч} \cdot \text{м}^3)$	42 000	52 000	57 500
Скорость воздуха $v_B \gamma_B, \text{кг}/(\text{м}^2 \cdot \text{с})$	7	6	5
Скорость движения воды в трубках calorифера $v_{B,к}, \text{м}/\text{с}$	0,7	0,7	0,8
Степень нагрева воздуха в calorифере	0,37	0,41	0,45
Степень охлаждения воды в calorифере	0,43	0,41	0,45
Количество воздуха, проходящего через calorифер, м ³ /с	26,8	23,0	19,1
Температура воздуха на выходе из calorифера $t_{B,к}, ^\circ\text{C}$	33	35	40
Расход воды в грунте, м ³ /ч	20,5	20,5	17,0
Температура воды на выходе из calorифера $t_{T,к}, ^\circ\text{C}$	70	70	60
Количество тепла, переданное воздуху, ккал/ч	1 600 000	1 590 000	1 485 216
Потеря депрессии воздуха в calorифере, мм вод. ст.	9,5	7,2	4,8
Потеря депрессии теплоносителя в calorифере, мм вод. ст.	3520	3520	2435
Количество шахтного воздуха, нагреваемого группой calorиферов, м ³ /с	38,2	30,6	25,9
Живое сечение проемов для прохода холодного воздуха, м ²	1,81	1,5	1,21
Живое сечение проемов для прохода тепла воздуха, м ²	2,32	2,0	1,66



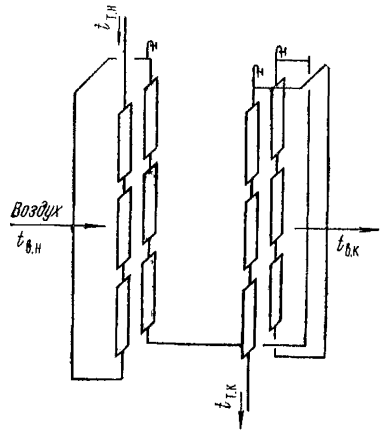
Результаты расчета однорядной группы из шести калориферов К4ВП-11 по схеме рис. VII.2
Теплоноситель—вода (150—70 °С)

Рис. VII.2. Схема однорядной группы с многоходовыми калориферами

Показатели	Бассейн		
	Донецкий	Карагандийский	Кузнецкий
Расчетная наружная температура t_n , °С	—36	—45	—50
Расход тепла на нагрев $1\text{ м}^3/\text{с}$ воздуха, подаваемого в ствол шахты, $q_{уд}$, ккал·с/(ч·м ³)	42 000	52 000	57 500
Скорость воздуха $v_{вув}$, кг/(м ² ·с)	6	5	5
Скорость движения воды в трубках калорифера $v_{вд}$, м/с	0,65	0,6	0,6
Степень нагрева воздуха в калорифере	0,27	0,30	0,30
Степень охлаждения воды в калорифере	0,44	0,43	0,43
Количество воздуха, проходящего через калорифер, м ³ /с	23	19,2	19,2
Температура воздуха на выходе из калорифера $t_{в.к}$, °С	15	13,5	10
Расход воды в группе, м ³ /ч	12,8	11,9	11,9
Температура воды на выходе из калорифера $t_{т.к}$, °С	68	66	64
Количество тепла, переданное воздуху, ккал/ч	1 020 000	970 000	995 000
Потеря депрессии воздуха в калорифере, мм вод. ст.	4,8	3,6	3,6
Потеря депрессии теплоносителя в калорифере, мм вод. ст.	1620	1400	1400
Количество шахтного воздуха, нагреваемого группой калориферов м ³ /с	24,3	17,8	17,3
Живое сечение проемов для прохода холодного воздуха, м ²	1,58	1,24	1,21
Живое сечение проемов для прохода теплого воздуха, м ²	1,88	1,63	1,6

Результаты расчета двухрядной
группы калориферов СТД-3009 № 14
по схеме рис. VII.3
Теплоноситель—вода (150—70° С)

Рис. VII.3. Схема двухрядной группы с
одноходовыми калориферами



Показатели	Бассейн		
	Донецкий	Карагандинский	Кузнецкий
Скорость воздуха $v_v \gamma_v$, кг/(м ² ·с)	6	6	6
Скорость движения воды в трубках калорифера $v_{вд}$, м/с	0,45	0,55	0,6
Степень нагрева воздуха в калорифере	0,346	0,37	0,396
Степень охлаждения воды в калорифере	0,47	0,41	0,40
Количество воздуха, проходящего через калорифер, м ³ /с	35,4	35,4	35,4
Температура воздуха на выходе из калорифера $t_{в.к}$, °С	28,5	27	29,2
Расход воды в группе, м ³ /ч	23,3	28,6	31,4
То же, в одном потоке, м ³ /ч	11,7	14,3	15,7
Температура воды на выходе из калорифера $t_{т.к}$, °С	63	70	70
Количество тепла, переданное воздуху, ккал/ч	1 970 000	2 210 000	2 420 000
Потеря депрессии воздуха в калориферах, мм вод. ст.	8,4	8,4	8,4
Потеря депрессии теплоносителя в калориферах, мм вод. ст.	5000	6850	9200
Количество шахтного воздуха, нагретого группой калориферов, м ³ /с	47,0	42,5	42
Живое сечение проемов для прохода холодного воздуха, м ²	2,4	2,3	2,24
Живое сечение проемов для прохода теплого воздуха, м ²	3,08	3,08	3,08

П Р И Л О Ж Е Н И Е VIII

ПРОГНОЗ УГЛЕКИСЛОТООБИЛЬНОСТИ ГОРНЫХ ВЫРАБОТОК

Средний ожидаемый дебит углекислого газа на выемочном участке $I_{\text{уч}}$ определяется как сумма газовыделений из разрабатываемого пласта $I_{\text{пл}}$ и выработанного пространства $I_{\text{в. п}}$ с учетом газовыделения из подземных вод k_0 :

$$I_{\text{уч}} = (I_{\text{пл}} + I_{\text{в. п}}) k_0 \text{ м}^3/\text{мин.} \quad (\text{VIII.1})$$

Коэффициент k_0 принимается для шахт восточной части Донбасса равным 1,22; для шахт остальных районов Донбасса и других бассейнов страны $k_0 = 1$.

Для шахт восточных районов страны и Подмосковского бассейна выделение углекислого газа из разрабатываемого пласта и из выработанного пространства в пределах выемочного участка при столбовой, сплошной и щитовой системах разработки определяется по формулам:

$$I_{\text{пл}} = 6,1 \cdot 10^{-3} \bar{U}_{25} k_{\text{т. м}} k_{\text{сос}} k_{\text{оч}} m_{\text{в}} v_{\text{оч}}^{0,25} \text{ м}^3/\text{мин}; \quad (\text{VIII.2})$$

$$I_{\text{в. п}} = 15,6 \cdot 10^{-5} \bar{U}_{25} k_{\text{т. м}} k_{\text{сос}} k_{\text{ин}} k_{\text{оч}} m_{\text{в}} k_{\text{пот}} v_{\text{оч}}^{0,25} b_3^{0,75} \text{ м}^3/\text{мин}, \quad (\text{VIII.3})$$

где \bar{U}_{25} — константа, характеризующая химическую активность угля на данном горизонте по отношению к кислороду воздуха, $\text{см}^3/(\text{г} \cdot \text{ч})$;

$k_{\text{т. м}}$, $k_{\text{сос}}$, $k_{\text{ин}}$ — коэффициенты, учитывающие влияние на выделение углекислого газа соответственно температуры массива угля на данной глубине, петрографического состава угля и интенсивности проветривания выработанного пространства;

$k_{\text{пот}}$ — потери угля с учетом пачек, оставляемых в кровле и почве пласта, %;

b_3 — ширина проветриваемой зоны в прилегающем к забою выработанным пространстве, м.

При выемке пласта на неполную мощность в формуле (VIII.2) значение $m_{\text{в}}$ заменяется периметром призабойного пространства по углю.

Константа \bar{U}_{25} принимается по каталогам склонности угля к самовозгоранию.

При стадиях метаморфизма углей от III₂ до IV₃ при степени окисленности меньше 9% значение константы может быть определено по данным петрографического анализа угля:

$$\bar{U}_{25} = (6,3 + F_1 + 0,053F_1^2) 10^{-5} \text{ см}^3/(\text{г} \cdot \text{ч}), \quad (\text{VIII.4})$$

а при большей степени окисленности

$$\bar{U}_{25} = (21,6 + 1,2F_1 + 0,079F_1^2) 10^{-6} \text{ см}^3/(\text{г} \cdot \text{ч}), \quad (\text{VIII.5})$$

где F_1 — содержание в угле компонентов группы фюзинита, %.

Типичные значения константы \bar{U}_{25} для некоторых месторождений:

К у з б а с с	\bar{U}_{25} , $\text{см}^3/(\text{г} \cdot \text{ч})$
Прокопьевско-Киселевский район:	
верхние горизонты	0,040—0,050
нижние горизонты	0,025
Кемеровский район (пласт Волковский)	0,070

Челябинский бассейн

Еманжелинский район	0,110—0,090
Район Коркинского разреза	0,110—0,080
Копейский район	0,140—0,100

Подмосковный бассейн

Люменцевское месторождение	0,180
Зубовское месторождение	0,155
Гранковское месторождение	0,085
Глубокое месторождение	0,105

Средняя Азия

Таш-Кумырское и Кок-Янгакское месторождения	0,060—0,110
Кзыл-Кийское, Сулюктинское и Ангренское месторождения	0,100—0,150

Башкирия

Кумер-Тауское месторождение	0,024
---------------------------------------	-------

Константа \bar{U}_{25} может быть также определена из приведенной ниже формулы (VIII.18) по значению I_{Π} , полученному по результатам газовых съемок или плановых замеров, выполненных в подготовительной выработке, приведенной по данному пласту в аналогичных условиях.

Коэффициенты $k_{т. м}$, $k_{сос}$, $k_{ин}$ определяются по следующим формулам:

$$k_{т. м} = \exp [0,025 (t_{\Pi} - 25)]; \quad (\text{VIII.6})$$

$$k_{сос} = 0,54 + \frac{6,47}{F_1 + 1}; \quad (\text{VIII.7})$$

$$k_{ин} = 1 + 120v_{ср}^2 \exp [-5v_{ср}], \quad (\text{VIII.8})$$

где $v_{ср}$ — скорость движения воздуха в выработанном пространстве, м/мин.

Средняя скорость движения воздуха в пределах проветриваемой зоны для расчета коэффициента $k_{ин}$ при сплошной и столбовой системах разработки определяется по формуле

$$v_{ср} = \frac{60v_{\max} S_{оч} (k_{ут. в} - 1)}{k_{ут. в} b_{з} m_{в.}} \text{ м/мин.} \quad (\text{VIII.9})$$

Коэффициент $k_{ут. в}$ принимается по табл. 22 и VIII.1.

При щитовой системе разработки средняя скорость движения воздуха через выработанное пространство разрабатываемого столба

$$v_{ср} = 0,04 \sqrt{h_{уч}^3} \text{ м/мин.} \quad (\text{VIII.10})$$

Величина $h_{уч}$ принимается по ее пожаробезопасному пределу.

Ширина проветриваемой зоны при сплошной системе разработки с обрушением кровли на любой стадии отработки выемочного поля практически равна размеру выработанного пространства по простиранию, но не более 500—700 м.

Для расчета газовыделения из обрабатываемого столба при щитовой системе проветриваемая зона принимается равной расстоянию от вентиляционного штрека до щитового перекрытия.

Величина коэффициента $k_{ут.в}$ для различных систем разработки

Система разработки	Порядок отработки выемочного поля, схема проветривания, способ управления кровлей	$k_{ут.в}$
Длинные столбы по простиранию с одновременной отработкой двумя-тремя подэтажами	Обратный, возвратноточная, полное обрушение	1,4
Длинные столбы по восстановлению с выемкой заходками по падению при гидромеханизации	Полное обрушение	2,0
Парные штреки	Прямой, полное обрушение	1,4
	Обратный, полное обрушение	1,2
Щитовая (жесткие и эластичные щиты)	При мощности пласта до 3,5 м	1,7
	При мощности пласта более 3,5 м	2,0
Камерная при гидромеханизации		1,5
Комбинированная с перекрытием	Монтажный слой. Обратный, полное обрушение	1,6
	Нижний слой. Обратный, полное обрушение:	
	при отработке по простиранию:	
	с двумя лавами в слое	3,8
	с тремя лавами	4,0
	при отработке по падению:	
	с двумя лавами в слое	4,5
	с тремя лавами	4,8

При столбовой системе разработки с прямоточной схемой проветривания ширина b_3 принимается равной половине размера выработанного пространства а при возвратноточной схеме рассчитывается по формуле

$$b_3 = \frac{4,3 (k_{ут.в} - 1)^2 \sqrt{v_{оч}^3}}{(2 - k_{ут.в}) [4,3 (k_{ут.в} - 1) + \sqrt{v_{оч}^3}]} \sqrt{\frac{l_{оч}}{R_3}} \text{ м, (VIII.11)}$$

где R_3 — сопротивление призабойного пространства.

При управлении кровлей полным обрушением, устойчивых вмещающих породах и при скорости подвигания очистного забоя до 3,5—4 м/сут проветриваемая зона равна

$$b_3 = 2,1 + 4,3v_{оч} \text{ м. (VIII.12)}$$

Для условий шахт Донбасса, разрабатывающих высокометаморфизованные антрацитовые пласты с показателем степени метаморфизма $\lg \rho \leq 2,5$, среднее выделение углекислого газа из разрабатываемого пласта $I_{пл}$ и выработанного пространства $I_{в.п}$ определяется по формулам:

$$I_{пл} = I_{уд} l_{оч} m_b k_{д_0} \text{ оч} k_{в.у} \text{ м}^3/\text{мин}; \quad \text{(VIII.13)}$$

$$I_{в.п} = \frac{l_{оч} m_b l}{3 \cdot 10^4 \lg \rho + 1,9 l_{оч} m_b l} \text{ м}^3/\text{мин}, \quad \text{(VIII.14)}$$

где $I_{уд}$ — удельное выделение углекислого газа с обнаженной поверхности в очистном забое, $\text{м}^3/(\text{мин} \cdot \text{м}^2)$;

$$I_{уд} = (5,5 \lg \rho + 12,4) 10^{-4} \text{ м}^3/(\text{мин} \cdot \text{м}^2); \quad (\text{VIII.15})$$

$k_{д. оч}$ — коэффициент, учитывающий производительность забоя;

$$k_{д. оч} = 0,45 \cdot 10^{-3} A_{оч} + 0,85; \quad (\text{VIII.16})$$

$k_{в. у}$ — коэффициент, учитывающий способ выемки угля; принимается при машинной выемке равным 1,0, при выемке с применением ВВ — 1,8;

l — размер выработанного пространства, прилегающего к забою, по простиранию (падению) пласта, м; принимается равным длине выемочного поля участка;

$\lg \rho$ — логарифм удельного электрического сопротивления угля; определяется по ГОСТ 4668—65.

Логарифм удельного электрического сопротивления угля ориентировочно может быть также определен по формуле

$$\lg \rho = 2,6 \cdot 10^{-2} V_{об}^{\Gamma} - 1,4, \quad (\text{VIII.17})$$

где $V_{об}^{\Gamma}$ — объемный выход летучих, мл/г горючей массы.

В обособленно проветриваемых подготовительных выработках ожидаемое выделение углекислого газа определяется интенсивностью газовыделения с обнаженной поверхности пласта.

В условиях восточных районов страны и Подмосковского бассейна при обнажении пласта на полную мощность выделение углекислого газа в равномерно подвигающиеся и остановленные подготовительные выработки $I_{п}$ рассчитывается по формуле

$$I_{п} = 0,58 \cdot 10^{-2} \bar{U}_{25kт.} m_{ксос} m_{в} v_{п} (T_{с.в}^{0,75} - T_{с}^{0,75}) \text{ м}^3/\text{мин}, \quad (\text{VIII.18})$$

где $v_{п}$ — скорость проведения выработки, м/сут;

$T_{с.в}$ — время существования выработки, сут;

$T_{с}$ — время, прошедшее с момента остановки выработки (для проводимых выработок $T_{с} = 0$), сут.

При обнажении пласта выработкой на неполную мощность в формулу (VIII.18) вместо $m_{в}$ подставляется значение полупериметра выработки по угляю.

Для условий шахт Донбасса, разрабатывающих высокометаморфизованные антрацитовые пласты, ожидаемое выделение углекислого газа в тупиковые выработки определяется по формуле

$$I_{п} = 2I_{п} m_{в} I'_{уд} k'_{0} \text{ м}^3/\text{мин}. \quad (\text{VIII.19})$$

где $I'_{уд}$ — удельное выделение углекислого газа с обнаженной поверхности пласта в подготовительной выработке, $\text{м}^3/(\text{мин} \cdot \text{м}^2)$;

$$I'_{уд} = (9 \lg \rho - 0,7) 10^{-5} \text{ м}^3/(\text{мин} \cdot \text{м}^2); \quad (\text{VIII.20})$$

k'_{0} — коэффициент, учитывающий выделение углекислого газа из подземных вод; принимается для выработок на откаточных горизонтах равным 1,45, а на вентиляционных горизонтах — 1,17.

Выделение углекислого газа в выработки шахтопласта за пределами выемочных участков $I_{з. у}$ определяется по формуле

$$I_{з. у} = k'_{у} \sum I_{уч} \text{ м}^3/\text{мин}, \quad (\text{VIII.21})$$

где $k'_{у}$ — коэффициент увеличения газовыделения за пределами участков; для различных условий принимается по данным табл. VIII.2;

$\sum I_{\text{уч}}$ — суммарное ожидаемое выделение углекислого газа на выемочных участках шахтопласта, м³/мин.

Т а б л и ц а VIII.2

Значение коэффициента k'_y для различных условий разработки

Месторождения по районам	k'_y
Восточные районы страны	0,6
Антрацитовые шахты Донбасса	1,8
Подмосковный бассейн	2,0

Средняя ожидаемая углекислотообильность выработок шахтопласта

$$I_{\text{шп}} = \sum I_{\text{уч}} + \sum I_{\text{п}} + I_{\text{з}} \text{ у м}^3/\text{мин.} \quad (\text{VIII.22})$$

Ожидаемое выделение углекислого газа по шахте в целом $I_{\text{ш}}$ определяется как сумма газовыделений в выработки шахтопластов.

Для предварительной оценки выделение углекислого газа по шахте в целом в условиях шахт восточной части Донбасса определяется по формуле

$$I_{\text{ш}} = 0,45 \cdot 10^{-3} \Gamma_{\text{CO}_2} A_{\text{ш}} \text{ м}^3/\text{мин}, \quad (\text{VIII.23})$$

где $A_{\text{ш}}$ — проектная производственная мощность шахты, т/сут;

Γ_{CO_2} — средняя потенциальная газоносность отрабатываемой свиты пластов, м³/т.

Потенциальная газоносность пластов определяется лабораторными исследованиями на газовых смесях или рассчитывается по формуле

$$\Gamma_{\text{CO}_2} = 0,25 p_{\text{CO}_2} - 1,4 \cdot 10^{-3} H + 0,01 V_{\text{об}}^r - 26,8 \text{ м}^3/\text{г} \text{ горючей массы}, \quad (\text{VIII.24})$$

где p_{CO_2} — парциальное давление углекислого газа на данной глубине, мм рт. ст.

Парциальное давление углекислого газа в угольном пласте замеряется при ведении геологоразведочных работ или определяется по формулам:

для Гуково-Зверевского и Шахтинско-Несветаевского антрацитовых районов Донбасса

$$p_{\text{CO}_2} = [0,13 I_{\text{п}} H + 0,21 \cdot 10^{-2} (I_{\text{п}} H)^2 - 0,7] \left(B'_{\text{ср}} + \frac{H}{10} \right) \text{ мм рт. ст.}; \quad (\text{VIII.25})$$

для остальных районов восточной части Донбасса

$$p_{\text{CO}_2} = 186,3 + 4V^r + 3A_3 + 10,8W + 0,355H - 11,4t_{\text{п}} \text{ мм рт. ст.}, \quad (\text{VIII.26})$$

где $B'_{\text{ср}}$ — среднее барометрическое давление для района, мм рт. ст.

Нагрузка на выемочный участок (очистной забой) в условиях углекислотообильных шахт газовым фактором не ограничивается, а расход воздуха для проветривания очистных и подготовительных выработок определяется из условия разжижения выделений CO_2 до допустимых норм по формуле

$$Q_{\text{уч (п)}} = \frac{100 I_{\text{уч (п)}} k_{\text{н}}}{c - c_0} \text{ м}^3/\text{мин}, \quad (\text{VIII.27})$$

Выделение углекислого газа на выемочном участке $L_{\text{уч}}$ и в подготовительной выработке $L_{\text{п}}$ определяется по формулам (VIII.1), (VIII.18) и (VIII.19) в зависимости от условий.

Концентрация углекислого газа в поступающем воздухе c_0 для проектируемых шахт принимается по данным опыта разработки пластов в аналогичных горно-геологических и горнотехнических условиях. При отсутствии таких данных $c_0 = 0,1$.

Коэффициент неравномерности выделения углекислого газа k_n в пределах участков для условий шахт восточных районов страны определяется по формуле

$$k_n = 1 + 0,244I^{-1,33}, \quad (\text{VIII.28})$$

где I — абсолютное газовыделение, $\text{м}^3/\text{мин}$.

Нижний предел для I равен $0,10—0,15 \text{ м}^3/\text{мин}$.

При газообильности свыше $2 \text{ м}^3/\text{мин}$ k_n может приниматься равным $1,1$.

В условиях Подмосковского бассейна и восточной части Донбасса k_n принимается при газообильности свыше $2 \text{ м}^3/\text{мин}$ равным $1,2$, а при меньшей газообильности — соответственно $1,5$ и $1,7$.

П Р И Л О Ж Е Н И Е IX

ПРОЕКТИРОВАНИЕ ПРОВЕТРИВАНИЯ ШАХТЫ «М» В УСЛОВИЯХ ПРОКОПЬЕВСКО-КИСЕЛЕВСКОГО РАЙОНА КУЗБАССА

IX.1. Исходные данные

Поле шахты «М» расположено в Прокопьевско-Киселевском районе Кузнецкого бассейна. Размеры шахтного поля: по простиранию 5000 м ; вквост простирания 350 м . Глубина разработки первого горизонта 120 м , второго — 200 м . Боковые породы средней устойчивости, коэффициент крепости пород по шкале М. М. Протоdjяконова $4—6$. Угли всех пластов — крепкие и склонные к самовозгоранию.

В пределах шахтного поля залегает шесть рабочих пластов. На соседних шахтах, обрабатывающих те же пласты, что и проектируемая шахта, внезапных выбросов угля и газа не происходило.

Пласт VI залегает в сброшенной части шахтного поля.

Характеристика угольных пластов приведена в табл. IX.1, а основные параметры шахты — в табл. IX.2.

IX.2. Прогноз газообильности

П о п л а с т у I. Пласт обрабатывается в два слоя, мощность каждого из которых равна $1,4 \text{ м}$. Остаточная метаноносность $x_{0, \text{г}} = 2,5 \text{ м}^3/\text{т}$ горючей массы.

Величина остаточной метаноносности отбитого угля определяется по формуле (3.5)

$$x_0 = \frac{2,5(100 - 9,3 - 2,6)}{100} = 2,2 \text{ м}^3/\text{т}.$$

По формуле (3.13) определяем

$$G_0 = \frac{(8,9 - 2,2) \cdot 10^{-3}}{7,1 - 0,3 \cdot 8,9} = 1,52 \cdot 10^{-3} \text{ м}^3/(\text{мин} \cdot \text{м}^2).$$

Характеристика разрабатываемых пластов

Пласт (условно)	Марка угля	Мощность, м	Угол падения, градус	Данные технического анализа, %			Объемная масса угля, т/м ³	Природная метаноносность, м ³ /т	Характеристика боковых пород		Система разработки
				A ₃	W	V ^Г			Кровля	Почва	
I	K	2,8	50—70	9,3	2,6	26,5	1,35	8,9	Неустойчивый аргиллит	Неустойчивый алевролит	Слоевая с гидрозакладкой
II	K	6,0	50—70	8,4	2,8	23,0	1,28	11,6	То же	Устойчивый песчаник	КГП
III	K	3,7	50—70	7,4	3,1	19,0	1,35	11,0	Неустойчивый песчаник	Устойчивый алевролит	Щитовая
IV	K	2,0	50—70	9,3	2,8	32,0	1,35	7,3	То же	Слабоустойчивый аргиллит	Длинными столбами
V	K	3,5	50—70	8,2	2,7	19,8	1,30	14,7	Неустойчивый аргиллит	Устойчивый песчаник	Щитовая
VI	K	9,0	20	8,5	2,9	25,3	1,30	4,8	Неустойчивый песчаник	Устойчивый аргиллит	КТУ

Основные параметры шахты и участков

Наименование	Параметры
Схема проветривания шахты	Единая (рис. IX.1)
Производственная мощность шахты, млн. т/год	1,5
Срок службы, лет	50
Способ вскрытия	Вертикальными стволами
Режим работы	Трехсменный, прерывная неделя
Число складов ВМ	1
Число зарядных камер	1
Количество ВВ, взрываемого за один прием, кг:	
пласт III	30
пласт IV	40
Длина лавы по пласту IV, м	50
Ширина целиков по пласту IV, м	15
Длина подготовительных выработок, м:	
пласт I	100
пласт IV	300
Скорость подвигания подготовительных выработок, м/сут:	
пласт I	10
пласт IV	3
Время существования подготовительных выработок, сут:	
пласт I	60
пласт IV	90
Основной штрек пласта VI:	
длина, м	500
сечение в свету, м ²	12
площадь забоя по уголю, м ²	15
подвигание забоя за одно взрывание, м	1,2
Содержание фюзинита в пласте III, %	20
Температура горных пород на первом горизонте, °C	12
Ширина блока по пласту II, м	24
Число людей, занятых в забое:	
пласт III	10
пласт IV	20
Число циклов в сутки при щитовой системе разработки	3
Потери угля в выработанном пространстве, %:	
пласт III	5
пласт IV	20

По формулам (3.10) и (3.11) определяем V и V_0 :

$$V = 5,76 \cdot 10^3 \cdot 1,4 \cdot 1,52 \cdot 10^{-3} \sqrt{\frac{100}{10}} \left(\frac{100}{3} + 10 \sqrt{60} \right) = 4250 \text{ м}^3;$$

$$V_0 = 100 \cdot 1,4 \cdot 100 \cdot 1,35 (8,9 - 2,2) = 126 \text{ 000 м}^3.$$

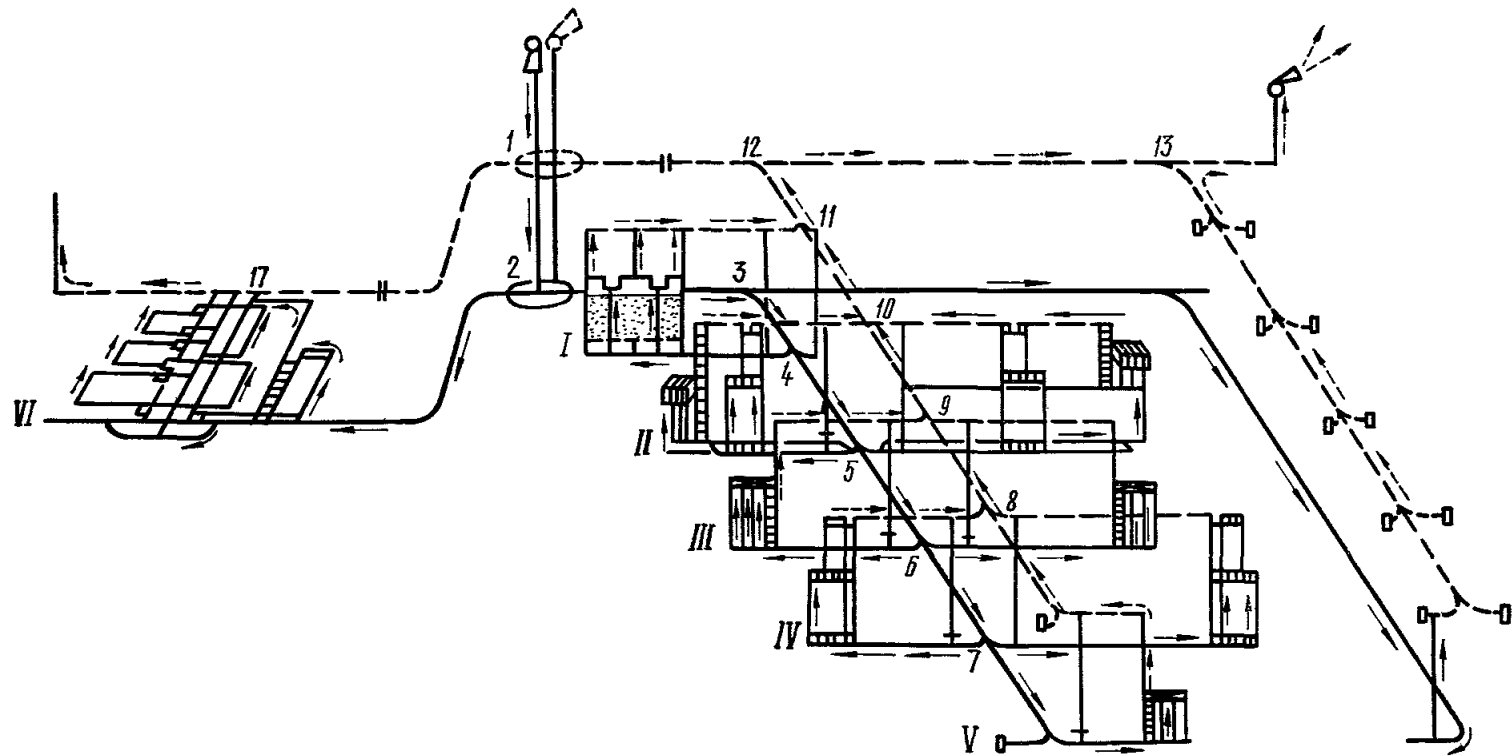


Рис. IX.1. Схема проветривания шахты:

I—VI — пласты; сплошной линией показаны выработки откаточного горизонта, пунктирной — вентиляционного горизонта

По формуле (3.8)

$$k_{\text{пл}} = 1 - \frac{2 \cdot 4250}{126\,000} = 0,93.$$

По формуле (3.19) определяется остаточная метаносность временно невынимаемой толщи

$$x_c = \frac{0,7 \cdot 8,9 - 2,2}{5,5} + 2,2 = 2,9 \text{ м}^3/\text{т}.$$

Относительная метанообильность первого слоя определяется по формуле (3.15)

$$q'_{\text{пл}} = 1 \cdot 0,93 (8,9 - 2,2) + 1 \cdot 0,93 (8,9 - 2,9) = 11,8 \text{ м}^3/\text{т}.$$

Относительная метанообильность второго слоя определяется по формуле (3.16)

$$q''_{\text{пл}} = 1 \cdot 0,93 (2,9 - 2,2) = 0,65 \text{ м}^3/\text{т}.$$

По пласту II. Прогноз газообильности монтажного слоя производится по формуле (3.15), так же как и для пласта V (см. ниже), а слоя, обрабатываемого КГП, — по формуле (3.21) или (3.22), как и для пласта III.

По пласту III. По табл. 1 определяем остаточную метаносность угля

$$x_{o, \Gamma} = 2,0 \text{ м}^3/\text{т} \text{ горючей массы}.$$

Остаточная метаносность отбитого угля по формуле (3.5)

$$x_o = \frac{2,0 (100 - 3,1 - 7,4)}{100} = 1,8 \text{ м}^3/\text{т}.$$

По графикам (см. рис. 3 и 4) определяем

$$k_1 = 0,4, \quad k_m = 0,65,$$

и тогда коэффициент дренирования массива

$$k'_{\text{др}} = k_m k_1 = 0,4 \cdot 0,65 = 0,26.$$

Удельное газовыделение с обнаженной поверхности определяем по формуле (3.22)

$$G_i = \frac{1,35 \cdot 120 [0,26 (11,0 - 1,8)^2] 10^{-3}}{17,3 (1725 - 120)} = 0,129 \cdot 10^{-3} \text{ м}^3/(\text{мин} \cdot \text{м}^2).$$

По пласту IV. Определяем $x_{o, \Gamma} = 2,5 \text{ м}^3/\text{т}$ горючей массы и

$$x_o = \frac{2,5 (100 - 9,3 - 2,8)}{100} = 2,2 \text{ м}^3/\text{т}.$$

По формуле (3.13)

$$G_0 = \frac{(7,3 - 2,2) \cdot 10^{-3}}{7,1 - 0,3 \cdot 7,3} = 1,04 \cdot 10^{-3} \text{ м}^3/(\text{мин} \cdot \text{м}^2).$$

Количество метана, выделяющегося с обнаженной поверхности массива угля, подлежащего выемке, определяем по формуле (3.10)

$$V = 5,76 \cdot 10^3 \cdot 2 \cdot 1,04 \cdot 10^{-3} \sqrt{\frac{300}{3}} \left(\frac{1}{3} \cdot 300 + 3 \sqrt{90} \right) = 15\,400 \text{ м}^3.$$

Запасы метана в массиве угля, согласно формуле (3.11),

$$V_o = 300 \cdot 2 \cdot 50 \cdot 1,35 (7,3 - 2,2) = 206\,000 \text{ м}^3.$$

По формуле (3.8) определяем

$$k_{пл} = 1 - \frac{2 \cdot 15 \cdot 400}{206 \cdot 000} = 0,85.$$

По формуле (3.6) определяем

$$k_{ц} = \frac{15}{50} = 0,3.$$

Определяем метановыделение из пласта по формуле (3.4)

$$q_{пл} = \frac{2,0}{2,0} (0,85 + 0,3) (7,3 - 2,2) = 5,85 \text{ м}^3/\text{т}.$$

Пласт IV надрабатывается пластом V, поэтому для прогноза газообильности выработок, проведенных по пласту IV, необходимо знать газовыделение из пласта V.

По формуле (3.26) определяем

$$H_p = 40 \cdot 2,0 (1,2 - \cos 60^\circ) = 56 \text{ м}.$$

Метановыделение из пласта V в выработки пласта IV определяем по формуле (3.24)

$$q_{i.c. п} = \frac{3,5}{2} (11,0 - 1,8) \left(1 - \frac{56}{56}\right) = 0.$$

Метановыделение из вмещающих пород определяем по формуле (3.28)

$$q_{пор} = 0,25 \cdot 5,85 = 1,46 \text{ м}^3/\text{т}.$$

Относительная метанообильность выемочного участка, согласно формуле (3.3),

$$q_{уч} = 5,85 + 0 + 1,46 = 7,31 \text{ м}^3/\text{т}.$$

По пласту V для прогноза газообильности производятся расчеты, аналогичные расчетам для пласта III.

По пласту VI прогноз газообильности производится так же, как и для пласта I.

IX.3. Прогноз выделения углекислого газа

По пласту III. По формулам (VIII.6) и (VIII.7) определяем коэффициенты:

$$k_{т. м} = \exp [0,025 (12 - 25)] = 0,73;$$

$$k_{сос} = 0,54 + \frac{6,47}{20 + 1} = 0,85.$$

По данным, приведенным в приложении VIII, определяем константу сорбции $\bar{U}_{25} = 0,040 \text{ см}^3/(\text{г} \cdot \text{ч})$.

Выделение углекислого газа с обнаженной поверхности пласта определяем по формуле (VIII.2).

$$I_{пл} = 6,1 \cdot 10^{-3} \cdot 0,040 \cdot 0,73 \cdot 0,85 \cdot 50 \cdot 3,7 \cdot 3^{0,25} = 0,018 \text{ м}^3/\text{мин}.$$

Средняя скорость движения воздуха в пределах проветриваемой зоны, согласно формуле (VIII.10),

$$v_{ср} = 0,04 \sqrt{10} = 0,126 \text{ м}/\text{мин}.$$

Определяем по формуле (VIII.8)

$$k_{\text{нн}} = 1 + 120 \cdot 0,126^2 \exp[-5 \cdot 0,126] = 2,0.$$

Выделение углекислого газа из выработанного пространства определяем по формуле (VIII.3)

$$I_{\text{в. п}} = 15,6 \cdot 10^{-5} \cdot 0,040 \cdot 0,73 \cdot 0,85 \cdot 2,0 \cdot 50 \cdot 3,7 \cdot 5 \times \\ \times 3^{0,25} \cdot 100^{0,75} = 0,14 \text{ м}^3/\text{мин.}$$

Выделение углекислого газа из очистного забоя определяем по формуле (VIII.4)

$$I_{\text{уч}} = (0,018 + 0,140) \cdot 1 = 0,16 \text{ м}^3/\text{мин.}$$

По формуле (VIII.28) рассчитываем коэффициент неравномерности выделения углекислого газа

$$k_{\text{н}} = 1 + 0,244 \cdot 0,16^{-1,33} = 3,8.$$

По пласту IV. Аналогично тому; как и для рассмотренных выше пластов, определяем:

$$k_{\text{т. м}} = 0,73; k_{\text{сос}} = 0,85; \bar{U}_{25} = 0,040;$$

$$I_{\text{пл}} = 6,1 \cdot 10^{-3} \cdot 0,040 \cdot 0,73 \cdot 0,85 \cdot 100 \cdot 2,0 \cdot 0,5^{0,25} = 0,026 \text{ м}^3/\text{мин.}$$

По формуле (VIII.12) рассчитываем ширину проветриваемой зоны

$$b_3 = 2,1 + 4,3 \cdot 0,5 = 4,25 \text{ м.}$$

По формуле (VIII.9) определяем

$$v_{\text{ср}} = \frac{60 \cdot 4 (1,2 - 1)}{1,2 \cdot 4,25 \cdot 2} = 18,8 \text{ м/мин.}$$

И дальше по формулам, приведенным в приложении VIII, находим.

$$k_{\text{нн}} = 1 + 120 \cdot 18,8^2 \exp[-5 \cdot 18,8] = 1;$$

$$I_{\text{в. п}} = 15,6 \cdot 10^{-5} \cdot 0,040 \cdot 0,73 \cdot 0,85 \cdot 100 \cdot 20 \cdot 40 \times \\ \times 0,5^{0,25} \cdot 4,25^{0,75} = 0,78 \text{ м}^3/\text{мин.}$$

$$I_{\text{уч}} = 0,03 + 0,78 = 0,81 \text{ м}^3/\text{мин.}$$

$$k_{\text{н}} = 1 + 0,244 \cdot 0,81^{-1,33} = 1,32.$$

По остальным пластам прогноз производится аналогично. При обработке пластов слоями прогноз производится по каждому слою отдельно.

IX.4. Расчет допустимой по газовому фактору нагрузки на очистной забой

Щитовая система разработки (пласт III). По формуле (6.23) определяем объем подщитового пространства

$$V_{\text{щ}} = \frac{2,3 \cdot 4}{3} \left(\frac{3,7 \cdot 4}{1,2} + 2 \sqrt{\frac{3,7 \cdot 4}{1,2}} + 4 \right) = 102 \text{ м}^3.$$

Депрессию участка определяем по формуле (6.22). При ориентировочно принятом $Q = 5 \text{ м}^3/\text{с}$

$$h_{\text{уч}} = 0,1 \cdot 5^2 = 2,5 \text{ мм вод. ст.}$$

Количество угля, отбиваемого за один взрывной цикл, рассчитываем по формуле (6.21)

$$A_{\text{в}} = \frac{1,78 \cdot 0,6 \sqrt{2,5 \cdot 102} (1,0 - 0)}{10^3 \cdot 0,129 \cdot 10^{-3}} = 152 \text{ т.}$$

Максимальные нагрузки на щитовой забой определяем по формуле (6.20)

$$A_{\text{оч}} = 3 \cdot 152 = 456 \text{ т/сут.}$$

Система КГП (пласт II). По формуле (6.40) определяем объем подщитового пространства

$$V = 4 \cdot 4 \cdot 4 + 2 \cdot 24 = 102 \text{ м}^3.$$

По формуле (6.24) находим

$$A_{\text{в}} = \frac{75 \sqrt{5 \cdot 102} \cdot 0,8 (1,0 - 0)}{7,92 \cdot 10^3 \cdot 0,129 \cdot 10^{-3}} = 1300 \text{ т.}$$

Максимальную нагрузку на забой определяем по формуле (6.20)

$$A_{\text{оч}} = 3 \cdot 1300 = 3900 \text{ т/сут.}$$

Система разработки длинными столбами (пласт IV). Задается нагрузка на забой $A_{\text{оч}} = 950 \text{ т/сут.}$ Определяем абсолютную метанобильность участка

$$I_{\text{уч}} = \frac{950 \cdot 6,4}{1440} = 4,2.$$

По табл. 25 принимаем $k_{\text{н}} = 1,7$.

По формуле (6.15) рассчитываем нагрузку на забой

$$A_{\text{оч}} = \frac{864 \cdot 4 \cdot 3 \cdot 1,0}{1,7 \cdot 6,4} = 950 \text{ т/сут.}$$

IX.5. Расчет расхода воздуха по очистным участкам

По пласту III.

а) Производим расчет по выделению метана. Утечки воздуха через щитовое перекрытие определяем по формуле (6.32)

$$Q_{\text{уч}} = 0,04 \cdot 24 \cdot 3,7 \sqrt{5^3} = 40 \text{ м}^3/\text{мин.}$$

Расход воздуха для очистного забоя определяем по формуле (6.31)

$$Q_{\text{оч}} = 7,92 \cdot 10^3 \frac{0,129 \cdot 10^{-3} \cdot 152}{0,6 \cdot (1,0 - 0)} + 40 = 305 \text{ м}^3/\text{мин.}$$

Проверку расчета расхода воздуха производим по формуле (6.33)

$$305 < 14 \sqrt{5 \cdot 102} + 40.$$

б) По выделению углекислого газа расход воздуха определяем по формуле (VIII.27)

$$Q_{\text{оч}} = \frac{100 \cdot 0,16 \cdot 3,8}{0,5 - 0,1} = 150 \text{ м}^3/\text{мин.}$$

в) Для расчета по газам, образующимся при взрывных работах, по формуле (6.23) определяем объем подбитого пространства

$$V_{\text{шт}} = \frac{2,3 \cdot 4}{3} \left(\frac{3 \cdot 7 \cdot 4}{1,2} + 2 \sqrt{\frac{3 \cdot 7 \cdot 4}{1,2} + 4} \right) = 102 \text{ м}^3.$$

Расход воздуха рассчитываем по формуле (6.38)

$$Q_{\text{оч}} = \frac{11}{0,6 \cdot 30} \sqrt[3]{30 \cdot 102^2} = 40 \text{ м}^3/\text{мин.}$$

г) По наибольшему числу людей расход воздуха для очистного забоя определяем по формуле (6.41)

$$Q_{\text{оч}} = 6 \cdot 10 = 60 \text{ м}^3/\text{мин.}$$

д) Расход воздуха для щитового участка определяем по формуле (6.48)

$$Q_{\text{уч}} = 305 \cdot 1,7 = 520 \text{ м}^3/\text{мин.}$$

П о п л а с т у IV. а) Производим расчет по выделению метана. Абсолютная газообильность равна

$$I = \frac{7,31 \cdot 130}{1440} = 0,69 \text{ м}^3/\text{мин.}$$

По табл. 25 выбираем $k_{\text{н}} = 2,5$.

Расход воздуха для очистного забоя определяем по формуле (6.29)

$$Q_{\text{оч}} = 0,14 \cdot 6,4 \cdot 130 \cdot 2,5 = 260 \text{ м}^3/\text{мин.}$$

б) По выделению углекислого газа расход воздуха для лавы определяем по формуле (VIII.27)

$$Q_{\text{оч}} = \frac{100 \cdot 0,81 \cdot 1,32}{0,5 - 0,1} = 260 \text{ м}^3/\text{мин.}$$

в) Для расчета по газам, образующимся при взрывных работах, определяем по формуле (6.37) проветриваемый объем очистной выработки (лавы)

$$V = 2,0 \cdot 1,5 \cdot 50 = 150 \text{ м}^3.$$

Расход воздуха для забоя рассчитываем по формуле (6.36)

$$Q_{\text{оч}} = \frac{34}{30} \sqrt{40 \cdot 150} = 90 \text{ м}^3/\text{мин.}$$

г) По наибольшему числу людей расход воздуха для очистного забоя определяем по формуле (6.41)

$$Q_{\text{оч}} = 6 \cdot 20 = 120 \text{ м}^3/\text{мин.}$$

д) Расход воздуха для проветривания двух лав участка определяем по формуле (6.43)

$$Q_{\text{уч}} = 2 \cdot 260 \cdot 1,2 = 620 \text{ м}^3/\text{мин.}$$

П о п л а с т у II. Расчет расхода воздуха для монтажных лав производится так же, как и для пласта IV.

Расход воздуха для забоя под перекрытием рассчитывается аналогично расчету его для пласта III. В формуле (6.32) f принимается равным 0,08.

П о п л а с т а м I и VI. Расход воздуха рассчитывается по каждому слою аналогично расчету для пласта IV. Результаты расчетов сведены в табл. IX.3.

Т а б л и ц а IX.3
Расход воздуха по основным объектам

Объекты	Расход воздуха, м ³ /мин
Очистные выработки по пластам:	
I	1 850
II	1 100
III	520
IV	620
V	600
VI	1 840
Всего $\sum Q_{\text{уч}}$	6 530
Подготовительные выработки $\sum Q_{\text{п}}$	515
Обособленные выработки $\sum Q_{\text{о. в}}$	430
Погашенные лавы $\sum Q_{\text{оч. о}}$	480
Камеры $\sum Q_{\text{к}}$	885
Утечки по шахте $\sum Q_{\text{ут. ш}}$	803
	$\sum = 10\ 600$

IX.6. Расчет расхода воздуха для подготовительных выработок, камер и т. д.

а) Рассчитываем расход воздуха для основного штрека по пласту VI по газовыделению, по газам, образующимся при взрывных работах, и по числу работающих людей.

Делаем проверку по минимальной скорости движения воздуха и тепло-вому фактору.

Лимитирующим оказался фактор по газам, образующимся при взрывных работах.

Определяем по графику (см. рис. 22) значение $x_{\text{о. г}} = 3,4$ м³/т горючей массы.

По формуле (5.7) находим

$$x_{\text{о}} = 3,4 \left(\frac{100 - 8,5 - 2,9}{100} \right) = 3,0 \text{ м}^3/\text{т}.$$

Максимальная интенсивность газовыделения, согласно формуле (5.6),

$$I_{\text{з. п. макс}} = 0,05 \cdot 1,3 \cdot 15 \cdot 1,2 (4,8 - 3,0) = 2,1 \text{ м}^3/\text{мин}.$$

Расход воздуха в призабойном пространстве определяем по формуле (5.5)

$$Q_{\text{з. п}} = \frac{12,8}{0,8} \left[\frac{71 \cdot 2,1}{12 \cdot 8 (1 - 0) + 18 \cdot 2,1} \right]^2 = 150 \text{ м}^3/\text{мин}.$$

Производительность вентилятора рассчитываем по формуле (5.14)

$$Q_{\text{в}} = 1,3 \cdot 150 = 195 \text{ м}^3/\text{мин}.$$

б) Расход воздуха для обособленно проветриваемых выработок (разрезные печи, вентиляционный горизонт и т. д.) $\sum Q_{\text{о. в}}$ рассчитываем по минимально допустимой скорости. Результаты расчетов приведены в табл. IX.3.

в) Расход воздуха для погашенных лав определяем по формуле (6.66)

$$\sum Q_{\text{оч.о}} = 1,0 \cdot 0,5 \cdot 0,45 \cdot 2100 = 480 \text{ м}^3/\text{мин.}$$

г) Расход воздуха для проветривания склада ВМ при $V_{\text{к}} = 1500 \text{ м}^3$ определяем по формуле (6.49)

$$Q_{\text{к}} = 0,07 \cdot 1500 = 105 \text{ м}^3/\text{мин.}$$

д) Расход воздуха для проветривания зарядной камеры определяем по формуле (6.58).

Принимаем число батарей в зарядке $n = 16$, тип батарей А10-2. Тогда

$$Q_{\text{к}} = 30 \cdot 1,6 \cdot 16 = 780 \text{ м}^3/\text{мин.}$$

е) Утечки воздуха по шахте рассчитываем по формуле (6.64)

$$\sum Q_{\text{ут. ш}} = (1,15 \cdot 6530 + 515) \cdot 0,1 = 803 \text{ м}^3/\text{мин.}$$

Здесь $k_7 = 0,1$ принят по табл. 18.

Расчеты расхода воздуха сведены в табл. IX.3.

Общий расход воздуха по шахте определяем по формуле (6.67)

$$Q_{\text{ш}} = 1,1 (1,15 \cdot 6530 + 515 + 430 + 480 + 885 + 803) = 11 674 \text{ м}^3/\text{мин.}$$

IX.7. Расчет депрессии

Основные периоды (начальный и конечный) развития горных работ показаны на рис. IX.2 и IX.3, схема вентиляционных соединений — на рис. IX.4 и IX.5. Приведенный выше расчет расхода воздуха произведем

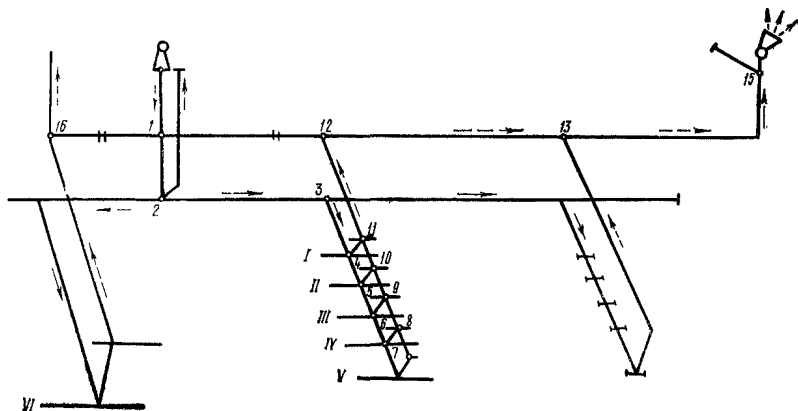


Рис. IX.2. Схема проветривания шахты на начальный период развития горных работ

на начальный период отработки. Результаты расчета депрессии на период максимального развития горных работ приведены в табл. IX.4. Как видно из этих данных, величина депрессии находится в пределах нормы. На конечный период в результате расчета получена депрессия, равная $h_b = 320 \text{ мм вод. ст.}$ Значения α приняты согласно каталогу коэффициентов аэродинамического сопротивления горных выработок (приложение I). Сечения выработок приняты минимальными по транспорту или по Правилам безопасности.

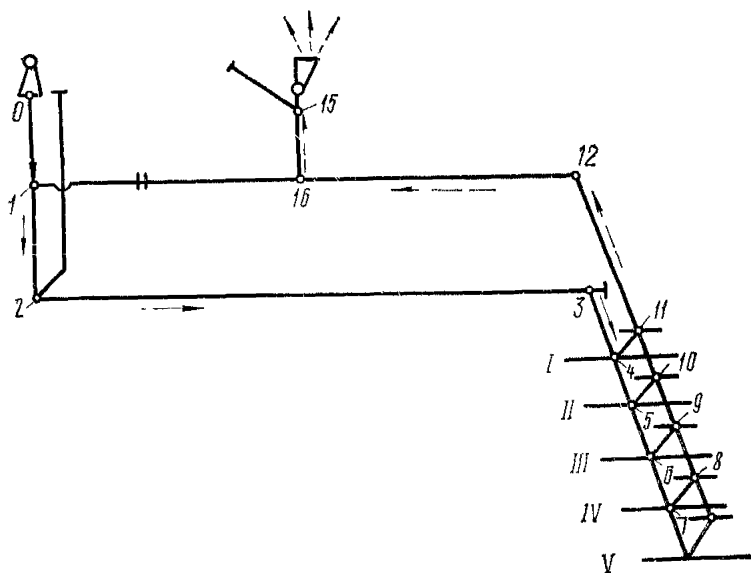


Рис. IX.3. Схема проветривания шахты на конечный период развития горных работ

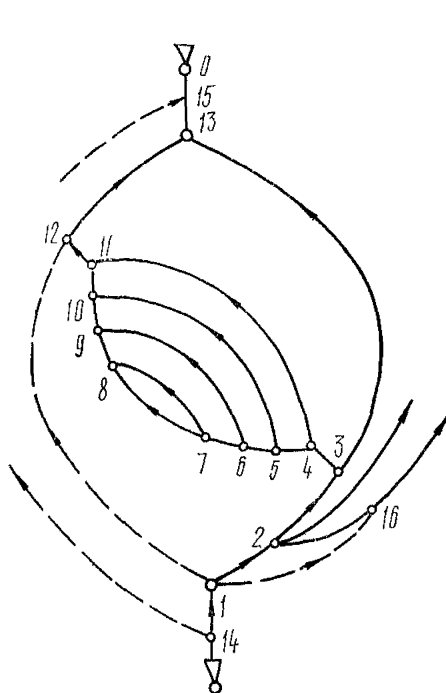


Рис. IX.4. Упрощенная схема вентиляционных соединений шахты на начальный период развития горных работ

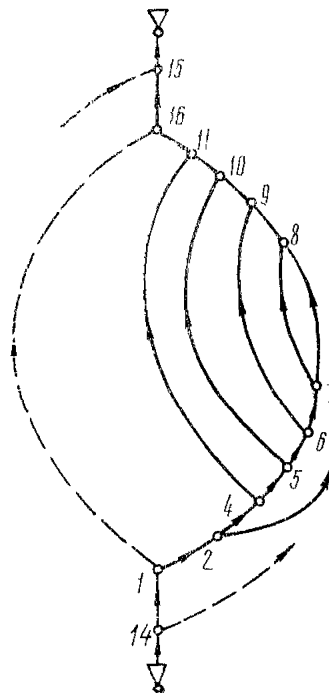


Рис. IX.5. Упрощенная схема вентиляционных соединений шахты на конечный период развития горных работ

Расчет депрессии шахты при максимальном развитии горных работ

Выработка	Участок	$\alpha \cdot 10^4$	$S, \text{ м}^2$	S^2	$P, \text{ м}$	$l, \text{ м}$	$Q, \text{ м}^3/\text{с}$	Q^2	$h, \text{ мм вод. ст.}$
Клетевой ствол	0—2	17,3	33,8	36 528	20,4	120	194,0	37 300	4,3
Полевой штрек	2—3	18	12,7	2 050	14,4	500	96,0	9 200	58,0
Квершлаг до пласта I	3—4	18	11,2	1 405	12,7	68	84,0	7 080	7,8
Квершлаг от пласта I до пласта II	4—5	18	11,2	1 405	12,7	53	54,0	2 920	2,5
Главный штрек пласта II	—	18	11,2	1 405	12,7	500	18,3	334	2,7
Лава	—	—	—	—	—	110	4,8	23	4,2
Вентиляционный штрек пласта II	—	18	11,2	1 405	12,7	500	18,3	334	2,7
Вентиляционный квершлаг от пласта II до пласта V	10—11	18	11,2	1 405	12,7	53	54,0	2 920	2,5
Вентиляционный квершлаг от пласта I до полевого вентиляционного штрека	11—12	18	11,2	1 405	12,7	68	84,0	7 080	7,8
Полевой вентиляционный штрек	12—13	18	12,7	2 050	14,4	2500	95,6	9 130	29,0
Вентиляционный ствол	13—15	16	23,7	13 300	17,2	30	96,2	9 260	0,6

IX.8. Выбор вентилятора

Вентиляционные параметры на период отработки шахты приведены в табл. IX.5.

Т а б л и ц а IX.5

Параметры вентиляторов

Период работы	Q_B , м ³ /с	h_B , мм вод. ст.
Начальный	232	385
Конечный	216	320

Расход воздуха в таблице приведен с учетом коэффициента резерва, равного 1,2.

Нанеся точки Q_B и h_B на график сводных характеристик вентиляторов, приведенных на рис. 37, установим, что наиболее полно все режимы работы вентилятора вписываются в зону вентилятора ВЦД-32м.

Таким образом, к установке принимаем вентилятор ВЦД-32м.

П Р И Л О Ж Е Н И Е X

ПРОЕКТИРОВАНИЕ ПРОВЕТРИВАНИЯ ШАХТЫ «К» В УСЛОВИЯХ КРАСНОАРМЕЙСКОГО РАЙОНА ДОНБАССА

X.1. Исходные данные

Поле шахты «К» расположено в центральной части Красноармейского горнопромышленного района Донбасса. Его размеры: по простиранию — 17 км; по падению — 4,5 км. Глубина разработки первого горизонта 1000 м.

Т а б л и ц а X.1

Характеристика разрабатываемых пластов

Свита	Индекс пласта	Марка угля	Мощность, м		A_3 , %	W, %	VГ, %	γ , т/м ³	$\alpha_{пл}$, градус	Природная мета-ноность, м ³ /т горючей массы	Боковые породы	
			$m_{П}$	m_B							Кровля	Почва
C_2^a	l_7	Г, К	1,5	1,5	7,0	2,3	34,0	1,3	15	15	Глинистый сланец, песчанистый сланец, имеется ложная кровля	Песчанистый сланец, глинистый сланец
C_2^a	l_3	Г, Ж, К	1,35	1,35	8,6	1,1	38,0	1,3	13	15	То же	То же
$C_2^{a,b}$	l_1	Г, Ж, К	1,15	1,15	11,3	1,3	38,0	1,3	13	12	»	»
C_2	k_5	Г, Ж, К	0,95	0,95	9,7	1,4	34,0	1,29	11	15	»	»

Боковые породы — средней устойчивости, коэффициент крепости пород по шкале М. М. Протоdjяконова 4—6. Максимальный приток воды на первом горизонте 11 м³/ч. Угли несамовозгорающиеся, крепкие. Число рабочих пластов — 4. Характеристика пластов для одного из наиболее характерных и разрабатываемых в первую очередь участков шахтного поля приведена в табл. X.1. Для данного участка в дальнейшем проведены все детальные расчеты.

На основании технико-экономических расчетов при сравнении возможных вариантов схем проветривания шахты произведен выбор наиболее рациональной схемы проветривания и определены (на ЭВМ) оптимальные величины всех основных параметров схем вскрытия, подготовки и систем разработки (табл. X.2).

Т а б л и ц а X.2

Оптимальные параметры шахты

Параметры	Оптимальные значения
Схема проветривания шахты	Секционная
Производственная мощность, т/год	3 200 000
Срок службы, лет	50
Число блоков по простиранию	6
Число одновременно отрабатываемых блоков	3
Глубина разработки первого горизонта, м	1000
Расположение главных стволов	В центральном блоке
Способ вскрытия	Вертикальными стволами
Система разработки	Столбовая
Число панелей в блоке	4
Число лав в панели	2
Длина лавы, м	200
Число панелей в блоке на одном пласте	1
Размеры панели, м:	
по простиранию	2400
по падению	1200
Схема проветривания выемочных участков *	С обособленным разбавлением метана по источникам поступления
Подготовка панели	Полевая
Число рабочих дней в году	260
Режим работы шахты	Трехсменный, прерывная неделя
Сечения выработок по габаритам транспортных сосудов и требованиям ПБ	Приведены в табл. X.10

* Схема проветривания выемочного участка с обособленным разбавлением метана по источникам поступления (рис. X.1) обеспечивает в данных условиях увеличение нагрузки на лаву по сравнению с нагрузкой при обычных возвратноточной и прямо-точной схемах в 2—2,5 раза.

Для принятого наиболее экономичного варианта схемы проветривания шахты производим детальный расчет вентиляции на I период ее эксплуатации.

Выбранный вариант характеризуется следующим порядком отработки пластов:

I период — в работе находятся три панели по пласту l_7 (см. рис. X.1).

II период — в работе находятся четыре панели, три из них — по пласту l_3 и одна — по пласту l_1 (рис. X.2).

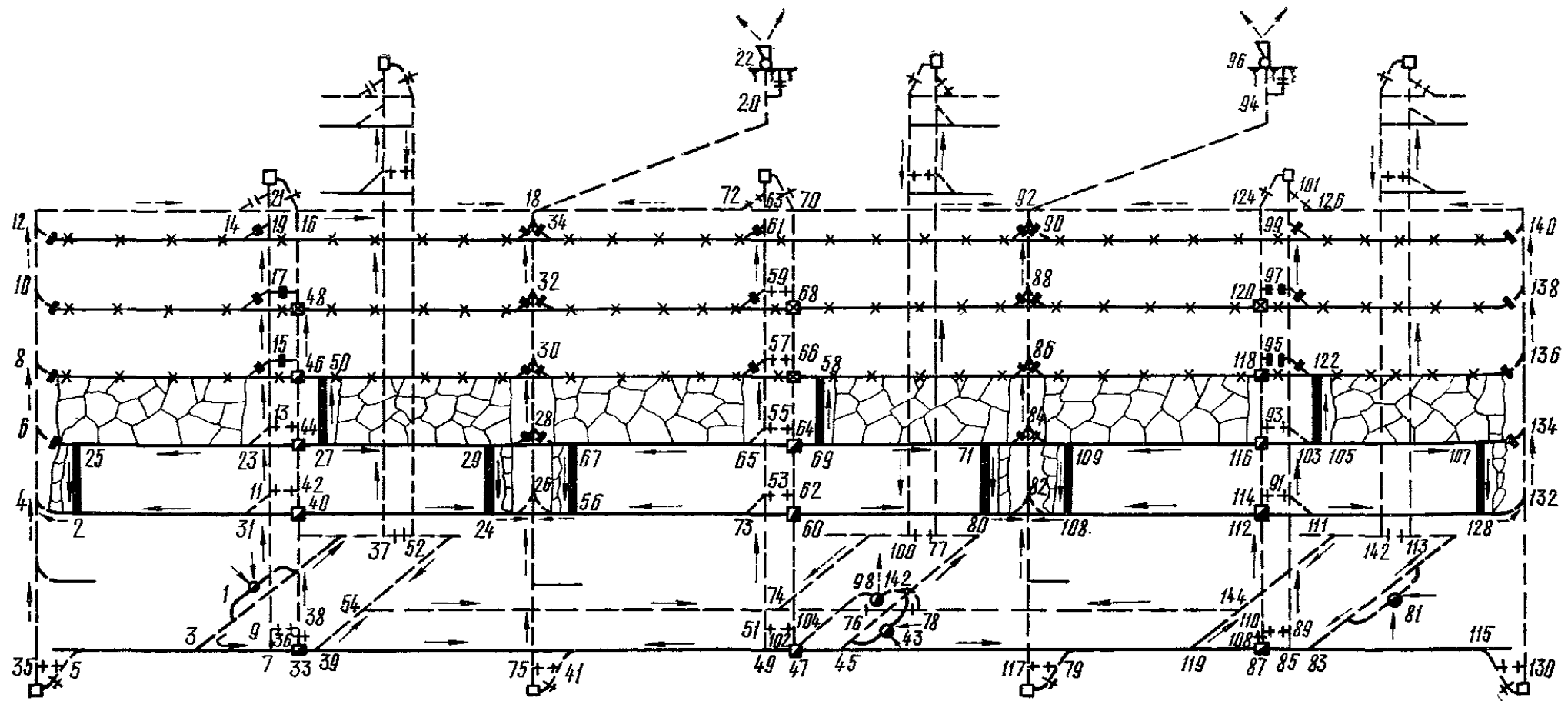


Рис. X.1. Схема проветривания блока на I период

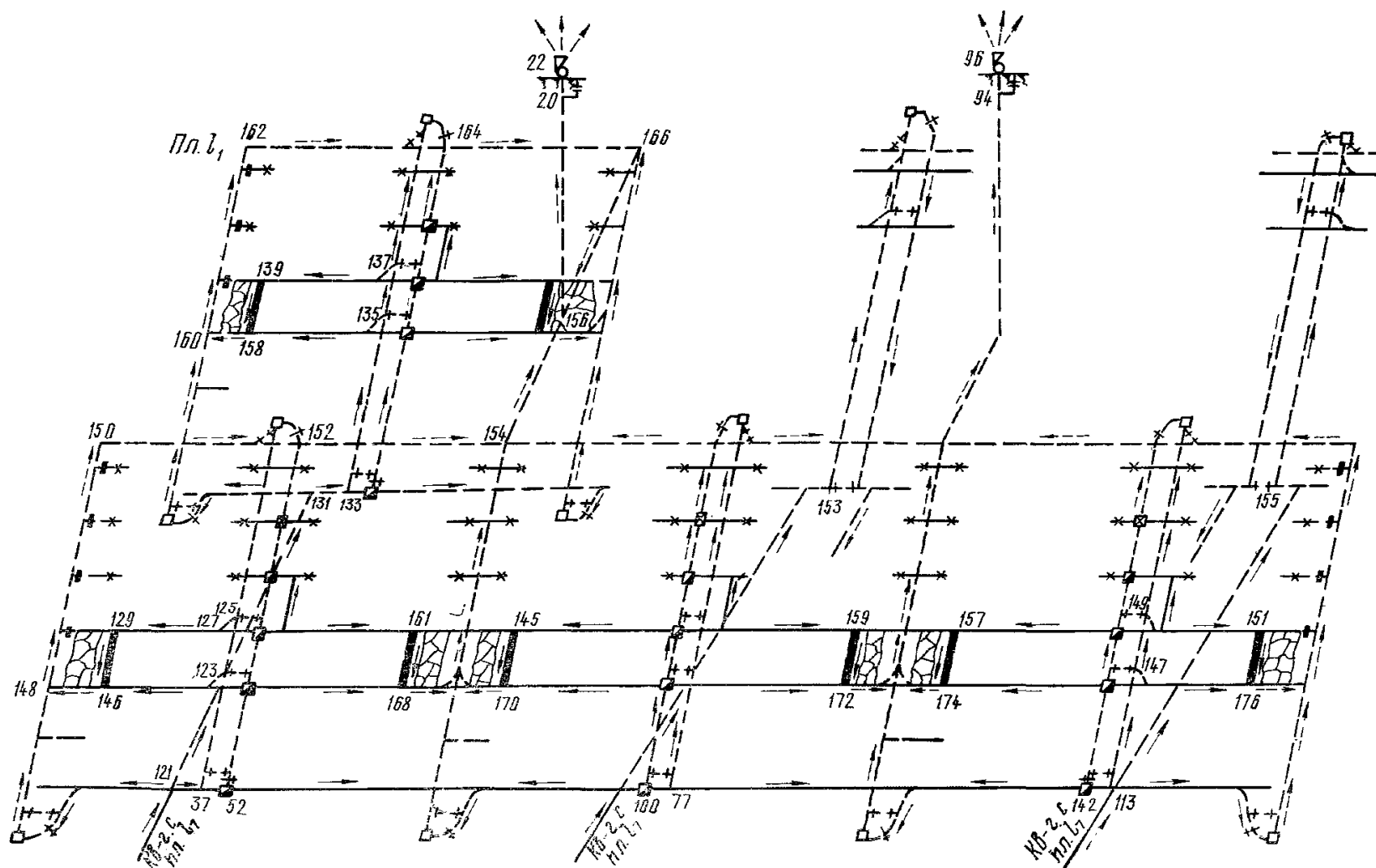


Рис. X.2. Схема проветривания блока на II период

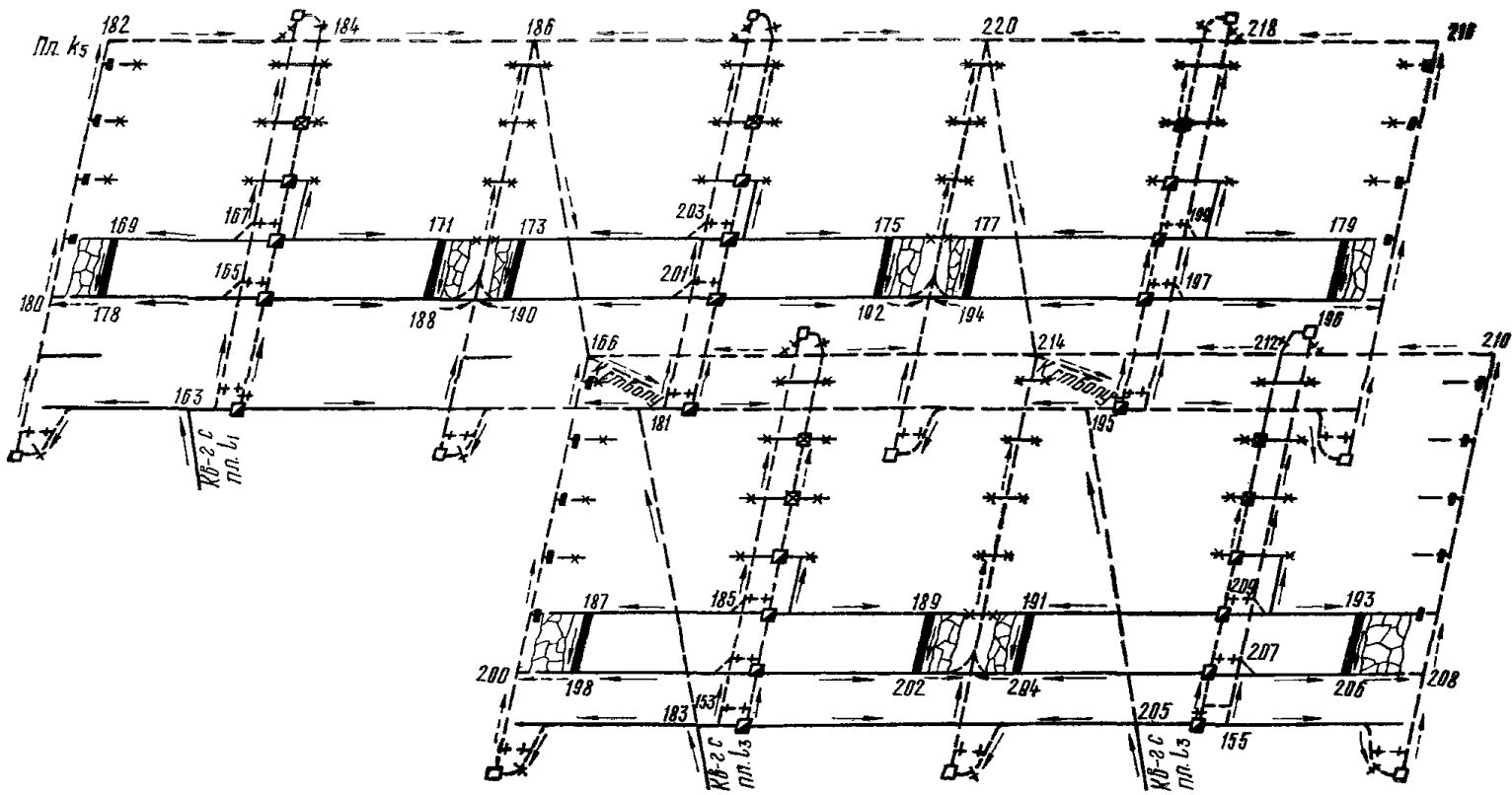


Рис. X.3. Схема проветривания блока на III период

III период — в работе находятся пять панелей: две панели — по пласту l_1 и три — по пласту k_5 (рис. X.3).

Такой порядок отработки обеспечивает суточную производственную мощность шахты 12 000 т. Ниже приведен детальный расчет вентиляции для пласта l_7 ; для остальных пластов результаты расчетов сведены в таблицы.

Х.2. Прогноз газообильности

Рассчитываем газообильность горных выработок участка.

а) Относительную метанообильность, обусловленную метановыделением из разрабатываемого пласта, определяем по формуле (3.4). Остаточную метаноносность отбитого угля определяем по методике МакНИИ (табл. X.3).

Т а б л и ц а X.3

Остаточная газоносность отбитого угля

Классы, мм	Выход класса, доли единицы	Остаточная газоносность (м ³ /т горючей массы) при длительности транспортирования, мин		
		5	25	55
0—1	0,12	7,6	6,5	5,6
1—3	0,15	8,4	7,1	6,7
3—6	0,14	9,2	8,2	7,6
6—13	0,18	10,0	8,9	8,2
13—25	0,19	10,4	9,7	8,9
>25	0,22	11,1	10,2	9,5

Время дегазации отбитого угля в пределах лавы, конвейерного штрека и бремсберга принимаем, исходя из длительности его пребывания на этих участках (соответственно 5, 25 и 55 мин).

Ориентировочное месячное подвигание лавы принимаем 120 м/мес.

$$\begin{aligned} \text{Тогда } x_{05 \text{ мин}} &= 0,775 \cdot 4 [7,6 \cdot 0,12 + 8,4 \cdot 0,15 + 9,2 \cdot 0,14 + \\ &+ 10 \cdot 0,18 + 10,4 \cdot 0,19 + 11,1 \cdot 0,22] = 7,5 \text{ м}^3/\text{т горючей массы,} \end{aligned}$$

или

$$7,5 \frac{100 - 7 - 2,3}{100} = 6,8 \text{ м}^3/\text{т угля;}$$

$$\begin{aligned} x_{025 \text{ мин}} &= 0,775 \cdot 4 [6,5 \cdot 0,12 + 7,1 \cdot 0,15 + 8,2 \cdot 0,14 + 8,9 \cdot 0,18 + \\ &+ 9,7 \cdot 0,19 + 10,2 \cdot 0,22] = 6,73 \text{ м}^3/\text{т горючей массы, или } 6,1 \text{ м}^3/\text{т угля;} \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} x_{055 \text{ мин}} &= 0,775 \cdot 4 [5,6 \cdot 0,12 + 6,7 \cdot 0,15 + 7,6 \cdot 0,14 + 8,2 \cdot 0,18 + \\ &+ 8,9 \cdot 0,19 + 9,5 \cdot 0,22] = 6,2 \text{ м}^3/\text{т горючей массы, или } 5,62 \text{ м}^3/\text{т угля.} \end{aligned}$$

По формуле (3.12) определяем начальную интенсивность выделения метана с единицы площади обнажения

$$G_0 = 0,69 \cdot 10^{-3} \cdot 15 \cdot 0,907 [4 \cdot 10^{-4} \cdot 342 + 0,16] = 0,00585 \text{ м}^3/(\text{м}^2 \cdot \text{мин}).$$

Количество метана, выделяющегося в подготовительную выработку с обгаженной поверхности, находим по формуле (3.10)

$$V = 5,76 \cdot 10^3 \cdot 1,5 \cdot 0,00585 \sqrt{\frac{1200}{10}} \left(\frac{1200}{3} + 10 \sqrt{90} \right) = 271 \, 195 \, \text{м}^3.$$

Запасы метана в пределах выемочного участка определяем по формуле (3.11)

$$V_0 = 1200 \cdot 1,5 \cdot 200 \cdot 1,3 (15 - 7,5) \frac{100 - 7 - 2,3}{100} = 3 \, 183 \, 570 \, \text{м}^3;$$

по формуле (3.8) находим

$$k_{\text{пл}} = 1 - \frac{2 \cdot 271 \, 195}{3 \, 183 \, 570} = 0,829.$$

Метановыделение из пласта, согласно формуле (3.4),

$$q_{\text{пл}} = \frac{1,5}{1,5} (0,829 + 0) (15 - 7,5) \frac{100 - 7 - 2,3}{100} = 5,63 \, \text{м}^3/\text{т}.$$

б) Относительную метанообильность, обусловленную метановыделением из сближенных пластов, рассчитываем по формуле (3.24) и результаты сводим в табл. X.4.

Таблица X.4

Расчет относительной метанообильности сближенных пластов

Сближенный пласт		m_i , м	m_B , м	$\frac{m_i}{m_B}$	α_i , м ² /т	α_B , м ² /т	$\alpha - \alpha_B$	H_i , м	H_B , м	$1 - \frac{H_i}{H_B}$	$q_{i.c. \text{пл}}$, м ³ /т
верхний	нижний										
m_4^0	—	0,55	1,5	0,37	13,61	3,63	9,98	140	195	0,29	1,07
m_4'	—	0,31	1,5	0,21	13,61	3,63	9,98	125	195	0,36	0,76
m_3'	—	0,20	1,5	0,13	13,61	3,63	9,98	115	195	0,42	0,54
m_3^B	—	0,25	1,5	0,17	13,61	3,63	9,98	100	195	0,49	0,83
m_3^H	—	0,35	1,5	0,23	13,61	3,63	9,98	90	195	0,54	1,24
m_2'	—	0,63	1,5	0,42	13,61	3,63	9,98	80	195	0,59	2,47
m_1'	—	0,32	1,5	0,21	13,61	3,63	9,98	71	195	0,64	1,34
l_3^*	—	0,32	1,5	0,21	13,61	3,63	9,98	48	195	0,76	1,59
l_8	—	0,54	1,5	0,36	13,61	3,63	9,98	15	195	0,08	0,29
m_1^B	—	0,45	1,5	0,30	13,61	3,63	9,98	57	195	0,71	2,13
m_1^H	—	0,43	1,5	0,29	13,61	3,63	9,98	51	195	0,74	2,14
—	l_0^B	0,49	1,5	0,33	13,61	3,63	9,98	25	35	0,29	0,96
—	l_0^H	0,35	1,5	0,23	13,61	3,63	9,98	14	35	0,60	1,38

16,74

Остаточную метаноносность отбитого угля рассчитываем по формуле (3.5)

$$x_o = \frac{4(100 - 7 - 2,3)}{100} = 3,63 \text{ м}^3/\text{т.}$$

в) Метановыделение из вмещающих пород определяем по формуле (3.28)

$$q_{\text{пор}} = 0,25 \cdot 5,62 = 1,41 \text{ м}^3/\text{т.}$$

Эффективность дегазации сближенных пластов определяем согласно Руководству по дегазации угольных шахт:

$$\begin{aligned} k_{\text{дег}} &= 0,55 \cdot 0,29 \cdot 0,6 + 0,31 \cdot 0,36 \times \\ &\times 0,6 + 0,2 \cdot 0,42 \cdot 0,6 + 0,25 \cdot 0,49 \times \\ &\times 0,6 + 0,35 \cdot 0,54 \cdot 0,6 + 0,63 \times \\ &\times 0,59 \cdot 0,6 + 0,32 \cdot 0,64 \cdot 0,6 + \\ &+ 0,32 \cdot 0,76 \cdot 0,6 + 0,54 \cdot 0,08 \cdot 0,5 + \\ &+ 0,45 \cdot 0,71 \cdot 0,6 + 0,43 \cdot 0,74 \cdot 0,6 + \\ &+ 0,49 \cdot 0,29 \cdot 0,5 + 0,35 \cdot 0,6 \times \\ &\times 0,5) / (0,55 \cdot 0,29 + 0,31 \cdot 0,36 + \\ &+ 0,2 \cdot 0,42 + 0,25 \cdot 0,49 + 0,35 \times \\ &\times 0,54 + 0,63 \cdot 0,59 + 0,32 \cdot 0,64 + \\ &+ 0,32 \cdot 0,76 + 0,54 \cdot 0,08 + 0,45 \times \\ &\times 0,71 + 0,43 \cdot 0,74 + 0,49 \cdot 0,29 + \\ &+ 0,35 \cdot 0,6 = 0,58. \end{aligned}$$

Рассчитываем газообильность проводимых выработок.

Ярусные штреки проводятся комбайном. Газообильность при этом определяем по формулам (3.31) и (3.32).

Газообильность призабойной части штрека:

$$\begin{aligned} I_{\text{пов}} &= 2 \cdot 1,5 \cdot 0,0085 \times \\ &\times 0,00585 \left(2 \sqrt{\frac{20}{0,0085}} - 1 \right) = \\ &= 0,014 \text{ м}^3/\text{мин}; \end{aligned}$$

$$I_o.y = 4 \cdot 0,0085 \cdot 1,3 \cdot 1,5 (13,61 - 3,63) = 0,66 \text{ м}^3/\text{мин};$$

$$I_{\text{п}} = 0,014 + 0,66 = 0,674 \text{ м}^3/\text{мин.}$$

Таблица X.5

Относительная величина газовыделения из различных источников

Имя пласта	Относительная газообильность пласта $q_{\text{пл}}, \text{ м}^3/\text{т}$		Эффективность дегазации, %		Относительное газовыделение из сближенных пластов $q_{\text{с.п.}}, \text{ м}^3/\text{т}$		Эффективность дегазации, %		Относительное газовыделение из вмещающих пород $q_{\text{пор}}, \text{ м}^3/\text{т}$		Относительная газобильность выработочного участка $q_{\text{уч}}, \text{ м}^3/\text{т}$		Газообильность пологих выработочных вырабов, $\text{м}^3/\text{мин}$	
	без дегазации	с дегазацией	без дегазации	с дегазацией	без дегазации	с дегазацией	без дегазации	с дегазацией	без дегазации	с дегазацией	без дегазации	с дегазацией	без дегазации	с дегазацией
I_7	5,63	3,65	35	7,02	16,74	7,02	1,41	18,15	8,43	0,7	24,48	12,78	0,77	
I_3	5,78	4,05	30	4,92	12,30	4,92	1,45	13,75	6,37	0,73	20,26	11,15	0,71	
I_1	5,16	3,61	30	3,4	3,4	3,4	1,29	4,69	4,69	0,75	10,60	9,05	0,60	
k_5	7,05	4,94	30	6,88	15,3	6,88	1,76	17,06	8,64	0,7	24,81	14,28	0,67	

Газообильность ярусного штрека общая:

$$I_{\text{пов}} = 2 \cdot 1,5 \cdot 0,0085 \cdot 0,00585 \left(2 \sqrt{\frac{1200}{0,0085}} - 1 \right) = 0,11 \text{ м}^3/\text{мин};$$

$$I_{\text{п}} = 0,11 + 0,66 = 0,77 \text{ м}^3/\text{мин}.$$

Скорость проведения штрека принята 12,3 м/сут, или 0,0085 м/мин.

Аналогично произведен расчет и по другим пластам. Результаты его сведены в табл. X.5.

Х.3. Расчет допустимой по газовому фактору нагрузки на лаву

В качестве выемочных механизмов для очистных забоев приняты узкозахватные комбайны с гидрофицированными крешками. При отработке пластов производится дегазация разрабатываемых и сближенных пластов скважинами.

Нагрузку рассчитываем путем увязки принятого ориентировочного подвигания лавы с необходимым для полученной нагрузки по формуле (6.8) в следующей последовательности.

а) Добыча с одного цикла

$$A_{\text{ц}} = 200 \cdot 1,5 \cdot 0,63 \cdot 1,3 \cdot 0,95 = 233 \text{ т}.$$

б) При ориентировочной добыче 2425 т/сут потребное число полос подвигания лавы, или 6,55 м/сут подвигания лавы. В примере нагрузка на лаву 2425 т/сут приведена как конечный результат метода приближений.

в) Чистое время работы машины по формуле (6.16) составит

$$T_{\text{м}} = (60 \cdot 7 - 25) 3 - 10,4 \cdot 25 = 925 \text{ мин};$$

по формуле (6.13)

$$k_{\text{м}} = \frac{925}{1440} = 0,642.$$

Для определения допустимой по газовому фактору производительности комбайна вначале по формуле (6.12) находим

$$k_{\text{оч}} = 0,642 \left[\frac{(13,61 - 6,8)(1 - 0,642)(1 - 0,35)}{3,65} + 1 \right] = 0,92.$$

По формуле (6.14) определяем

$$q_{\text{оч}} = 3,65 + 0 \cdot 8,43 = 3,65 \text{ м}^3/\text{т}.$$

Согласно табл. 20 и 23, $S_{\text{оч. п}} = 3,69 \text{ м}^2$.

Затем по формуле (6.10) рассчитываем

$$j = \frac{0,6 \cdot 4 \cdot 3,69 \cdot 1}{0,92 \cdot 3,65} = 2,63 \text{ т/мин}.$$

д) Нагрузку определяем по формуле (6.8)

$$A_{\text{оч}} = 2,63 \cdot 925 = 2430 \text{ т/сут}.$$

Для принятой схемы проветривания выемочных участков при расчете нагрузки на лаву $k_{\text{о. з}} = 1$, $k_{\text{в. п}} = 0$.

Результаты расчета по всем пластам приведены в табл. X.6.

Расчетные нагрузки на очистные забои по газовому фактору

Пласт	Метаноносность α , м ³ /т	T_M , мин	j , т/мин	Нагрузка на лаву, т/сут	
				по газовому фактору	принятая
l_7	13,61	925	2,63	2430	2000
l_8	13,54	944	2,08	1963	1600
l_1	10,49	893	2,14	1913	1500
k_5	13,33	1003	1,28	1280	1000

X.4. Расчет расхода воздуха

а) Расход воздуха в рабочем пространстве лавы определяем по формуле (6.26)

$$Q_{\text{оч}} = 60 \cdot 4 \cdot 3,69 = 886 \text{ м}^3/\text{мин.}$$

б) Расход воздуха на выемочном участке определяем с использованием формул (6.44) и (6.45)

$$Q_{\text{уч}} = 886 \cdot 1,5 + \frac{2000 \cdot 8,43 (1-0)}{14,4} + \frac{2000}{925} (6,8-6,1) \cdot \frac{100}{1} - 886 (1,5-1) = \\ = 2206 \text{ м}^3/\text{мин.}$$

Нагрузка на лаву принята с учетом создания необходимого резерва.

в) Расход воздуха для обособленного проветривания конвейерного бремсберга по условиям газовыделения из транспортируемого угля

$$Q_{\text{к.б}} = \frac{4000 (6,1-5,62) 100}{1440} = 133 \text{ м}^3/\text{мин.}$$

Газообильность выработок, обусловленная газовыделением из отбитого угля на участках обособленного разбавления газа, определяется как разность остаточной метаноносности угля на этих участках.

По пылевому фактору при оптимальной скорости воздушной струи

$$Q_{\text{к.б}} = 1,6 \cdot 7,1 \cdot 60 = 682 \text{ м}^3/\text{мин.}$$

Проверочный расчет показал, что по температурному фактору потребный расход воздуха меньше, чем по пылевому. Поэтому принимаем $Q_{\text{к.б}} = 682 \text{ м}^3/\text{мин.}$

г) Рассчитываем расход воздуха для обособленного проветривания забоев подготовительных выработок при их проведении.

В пределах панели для подготовки нижележащего яруса проводится один ярусный штрек. Для своевременной подготовки яруса скорость проведения штрека принята в 2 раза выше, чем продвижение лавы, а резерв по времени — 2 мес.

Расход воздуха рассчитываем по газовому фактору, числу работающих людей, затем делаем проверку по минимальной скорости движения воздуха и тепловому фактору по формуле (5.13).

Тепловой фактор оказался лимитирующим. Принимаем

$$Q_{\text{оч}} = 20 \cdot 7,1 \cdot 2 = 284 \text{ м}^3/\text{мин.}$$

При коэффициенте утечек воздуха в трубопроводе $k_{ут. тр} = 1,76$ расход воздуха для проветривания ярусного штрека $284 \cdot 1,76 = 495 \text{ м}^3/\text{мин}$.

С учетом выполнения требований ПБ по расходу воздуха, поступающего к всасу вентилятора местного проветривания,

$$Q_{п} = 1,43 \cdot 495 = 705 \text{ м}^3/\text{мин}.$$

д) Расход воздуха для проветривания погашаемых лав определяем по формуле (6.66)

$$\sum Q_{оч 0} = 1 \cdot 0,5 \cdot 0,45 \cdot 2206 = 496 \text{ м}^3/\text{мин}.$$

е) Определяем расход воздуха для обособленного проветривания камер: температура воздуха в околостольном дворе, согласно формуле (6.55),

$$t_{о. д} = 25,8 - 10 \cdot 0,9 + 0,0045 \cdot 1000 = 21,3^\circ \text{C};$$

температура воздуха в месте сопряжения вспомогательного бремсберга с заездом на конвейерный ярусный штрек (II на рис. X.1)

$$t_{11} = 21,3 + \frac{[0,064(35,8 - 21,3) + 1,18] 400}{5000} - 0,0045 \cdot 1035 = 21,0^\circ \text{C};$$

температура пород

$$t_{п} = \frac{H - H_{п}}{d} + 8 = \frac{948 - 30}{33} + 8 = 35,8^\circ \text{C};$$

расход воздуха по выработке принимаем ориентировочно как сумму по объектам проветривания;

температура воздуха в месте сопряжения вспомогательного бремсберга с заездом на вентиляционный ярусный штрек (IЗ на рис. X.1)

$$t_{13} = 21 + \frac{[0,064(31,12 - 21,0) + 1,18] 200}{2500} - 0,0045 \cdot 52 = 20,92^\circ \text{C};$$

по формулам (6.56) и (6.57) находим

$$Q_{к} = \frac{[0,3(30,48 - 20,92) + 3] 12,7 \cdot 600 + 860 \cdot 200 (1 - 0,85) \cdot 1}{60(26 - 20,92)} = 231 \text{ м}^3/\text{мин}.$$

е) Определяем утечки воздуха через вентиляционные сооружения: полезный расход воздуха в пределах вентиляционного участка, согласно формуле (6.61),

$$Q_{пол} = 2206 \cdot 2 + 705 + 682 + 496 + 231 = 6526 \text{ м}^3/\text{мин};$$

коэффициент утечек воздуха

$$k_{ут} = 0,118 \cdot 1 \cdot 1 \cdot 1 \cdot 1 = 0,118;$$

утечки воздуха через вентиляционные сооружения в подземных выработках блока, согласно формуле (6.60),

$$Q_{ут. вт. уч} = 6526 \cdot 0,118 = 770 \text{ м}^3/\text{мин}.$$

ж) Общий расход воздуха для проветривания блока определяем по формуле (6.67)

$$Q_{ш} = 1,1(1,15 \cdot 2206 \cdot 2 + 705 + 682 + 496 + 231 + 770) = 8754 \text{ м}^3/\text{мин}.$$

Для остальных пластов результаты расчетов приведены в табл. X.7.

Т а б л и ц а X.7

Расчетный расход воздуха для участков

Пласт	$Q_{оч.}$ м ³ /мин	$Q_{уч.}$ м ³ /мин	$Q_{вт.}$ уч
l_7	886	2206	8754
l_3	775	1603	7141
l_1	718	1330	6066
h_5	576	1245	6080

Проверяем расход воздуха по условию разбавления газа до концентрации 0,75% в общешахтной исходящей струе:

$$\sum I_{уч} = \left[\frac{2000}{940} (3,65 + 0,7) + \frac{2000}{1440} 8,43 \right] \times \\ \times 2 + 1 \cdot 0,5 \cdot 0,45 \frac{2000 \cdot 12,78}{1440} = 45,69 \text{ м}^3/\text{мин};$$

$$\sum I_{п} = 0,77 + \frac{4000}{1440} (6,1 - 5,62) = 2,1 \text{ м}^3/\text{мин};$$

$$\sum I_{ст} = \left(\frac{4000 \cdot 12,78}{1440} + 6,25 \right) 0,15 = 6,26 \text{ м}^3/\text{мин};$$

$$Q_{ш} = 133 (45,69 + 2,1 + 6,26) = 7189 \text{ м}^3/\text{мин} < 8754 \text{ м}^3/\text{мин}.$$

При подготовке нового пласта в момент наибольшего развития работ проводятся главный откаточный штрек и два ярусных штрека в верхней части бремсберга. Эти выработки до полного их проведения проветриваются вентилятором, установленным в центральном блоке на скиповом стволе. Количество газа, выделяющегося из подготовительных забоев, составит $3 \cdot 0,77 = 2,31 \text{ м}^3/\text{мин}$.

Количество газа, выделяющегося при транспортировании угля по главному штреку,

$$\frac{4000}{1440} (5,62 - 3,63) = 5,53 \text{ м}^3/\text{мин}.$$

Итого абсолютная газообильность главного штрека

$$2,31 + 5,53 = 7,84 \text{ м}^3/\text{мин}.$$

Потребное количество воздуха для его проветривания

$$\frac{7,84 \cdot 100}{0,5} = 1568 \text{ м}^3/\text{мин}.$$

Таким образом, для проветривания подготовительных выработок и главного штрека по воздухоподающему стволу дополнительно поступает $1568 \text{ м}^3/\text{мин}$ воздуха (исходя из газового фактора, так как по другим факторам необходимый расход воздуха меньше). Этот воздух выдается через скиповой ствол и поэтому включается в расчет депрессии только воздухоподающего ствола.

Расход воздуха для проветривания ярусного штрека составляет $495 \text{ м}^3/\text{мин}$ (см. расчет выше). Принимаем трубопровод диаметром 1000 мм .

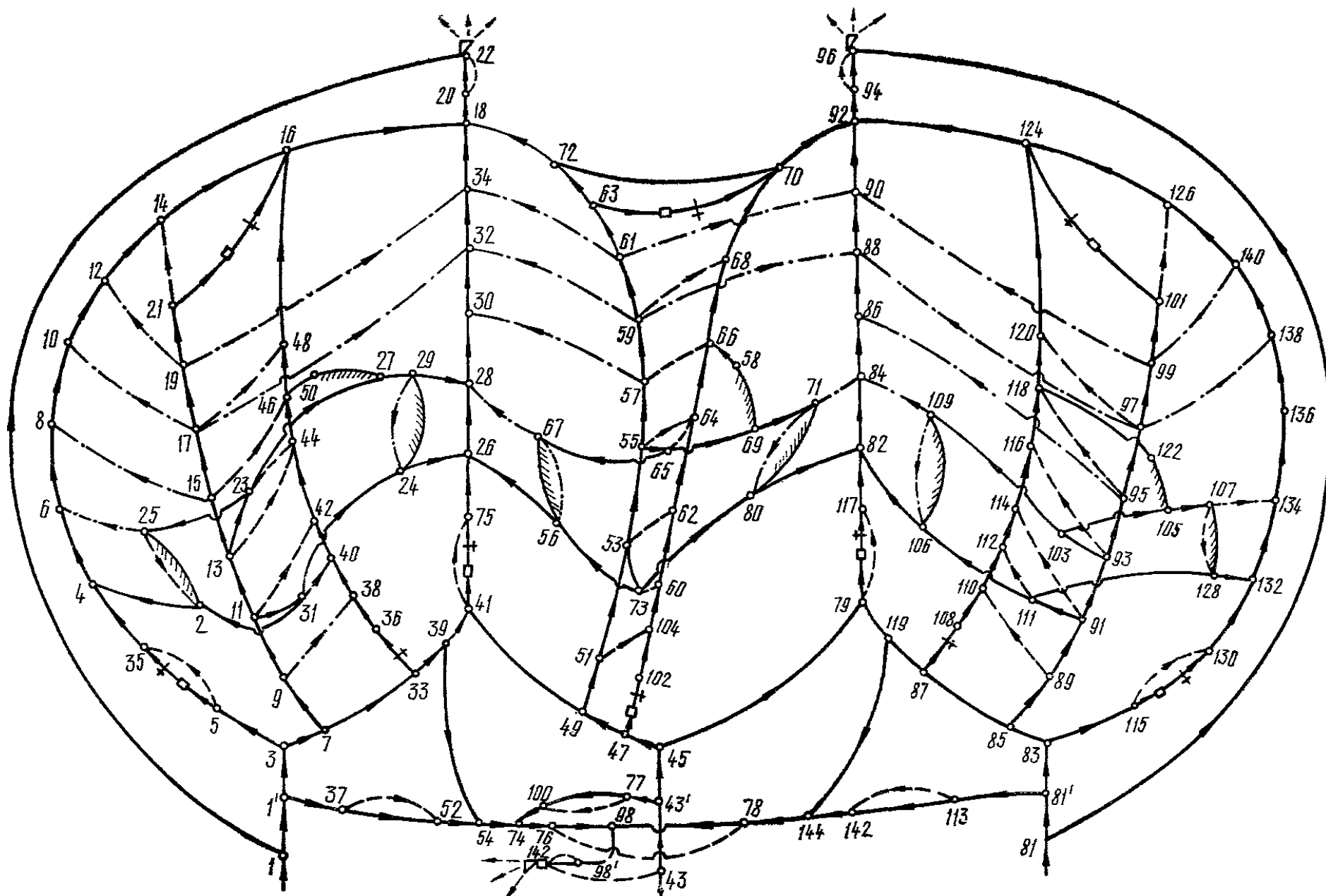


Рис. X.4. Схема вентиляционных соединений блока на I период

X.5. Режимы работы вентилятора в период проведения выработки

Расчет производим по формулам (5.14) и (5.26). Расчетные параметры вентиляторов будут:

l_p , м	50	300	600	900	1200
Q_B , м ³ /мин	495	495	495	495	495
h_B , мм вод. ст.	22,4	134,5	269	403,5	538

Исходя из режимов работы вентиляторов, принимаем вентилятор местного проветривания типа ВМ-8, который обеспечит проветривание при проведении выработки на длину до 600 м, затем устанавливается еще один вентилятор ВМ-8. Оба вентилятора при их последовательном включении на один трубопровод обеспечивают нормальное проветривание выработки на длину 1200 м.

X.6. Расчет депрессии

Основные периоды развития горных работ при отработке блока:

- I — начало отработки верхних ярусов пласта l_7 ;
- II — конец отработки предпоследних ярусов пласта l_7 (максимальное количество воздуха, подаваемого в панель, блок);
- III — конец отработки лав в последних ярусах пласта l_7 и переход на пласты l_3 и l_1 ;
- IV—VI — то же, что и I—III, но по пластам l_3 и l_1 ;
- VII—IX — то же, что и I—III, но по пластам l_1 и k_5 .

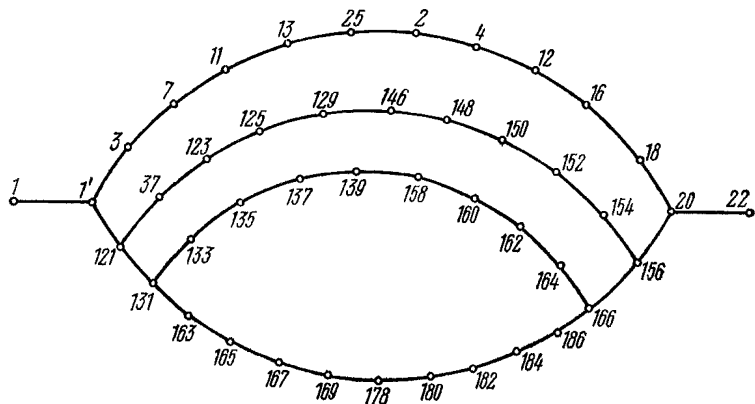


Рис. X.5. Расчетная схема для определения максимальной депрессии

Приведенный выше расчет расхода воздуха произведен на период максимальной его потребности по пласту l_7 . Схема проветривания блока на этот период приведена на рис. X.1, схема вентиляционных соединений — на рис. X.4.

Результаты расчета депрессии на период отработки пласта l_7 при максимальном развитии горных работ приведены в табл. X.8. Для остальных пластов результаты расчетов (расчетная схема приведена на рис. X.5) депрессии: пласт l_3 — 593, пласт l_1 — 635, пласт k_5 — 688 мм вод. ст.

Значения α приняты согласно каталогу коэффициентов аэродинамического сопротивления горных выработок. Сечения выработок приняты минимальными по габаритам транспортных сосудов или в соответствии с тре-

Расчет депрессии шахты при максимальном развитии горных работ

Таблица X.8

Выработка	Участок (см. рис. X.5)	$\alpha \cdot 10^4$	$S, \text{ м}^2$	S^2	$P, \text{ м}$	$l, \text{ м}$	$Q, \text{ м}^3/\text{с}$	Q^2	h_i мм вод. ст.	$v, \text{ м/с}$
Воздухоподающий ствол	1—1'	17,3	33,18	36 528	20,42	1000	243,5	45 582	43,23	6,43
Квершлаг	1—3	18	2×11,2	1 405	12,70	285	150,0	5 625	26,08	6,69
Главный откаточный штрек	3—7	18	2×11,2	1 405	12,70	400	150,0	5 625	36,6	6,69
Вспомогательный бремсберг	7—11	18	16,4	4 411	15,39	400	120,5	14 520	36,47	7,35
То же	11—13	18	16,4	4 411	15,39	200	76,5	5 852	7,35	4,66
Вентиляционный ярусный штрек	13—25	18	7,1	357,9	10,13	50	16,97	287,98	0,73	2,39
Лава	25—2	—	—	—	—	200	14,76	—	25,82	4,0
Конвейерный ярусный штрек	2—4	18	7,1	357,9	10,13	1150	36,76	1351,3	79,17	5,17
Фланговая сбойка	4—12	18	8,9	705	11,34	850	59,4	3 538	86,82	6,67
Полевой вентиляционный штрек	12—16	18	8,9	705	11,34	1200	59,4	3 528	122,57	6,67
То же	16—18	18	12,7	2 048	13,57	1200	99,4	9 880	141,95	7,82
Вентиляционный квершлаг	18—20	18	2×16,4	4 411	15,39	750	218,8	11 968	56,37	6,67
Вентиляционный ствол	20—22	16	23,76	13 413	17,28	690	218,8	11 968	68,08	9,2

732,09

бованиями Правил безопасности. Из табл. X.8 видно, что максимальная депрессия будет при обработке пласта l_7 . Ее величина значительно превышает допустимую Нормами технологического проектирования. Поэтому снизим ее за счет увеличения минимальных сечений выработок, принятых по габаритам транспортных сосудов и по ПБ. Для этого рассчитаем оптимальные сечения выработок.

Х.7. Расчет оптимальных сечений выработок

Допустимую расчетную депрессию блока определяем по формуле (7.13)

$$h'_{п. н} = 0,9 (0,9 \cdot 450 - 0) = 365 \text{ мм вод. ст.}$$

Так как принята центральная схема кондиционирования с расположением холодильной установки на поверхности, то $h_{в. ох} = 0$.

Расчетные депрессии по направлениям определяем по формуле (7.14).

Ряд выработок имеет, исходя из допустимой по ПБ скорости движения воздуха, максимально возможное типовое сечение. Поэтому их исключаем из оптимизации и потери депрессии в них вычитаем из расчетной депрессии направления. По пласту l_7

$$h_0 = 365 - 126 = 239 \text{ мм вод. ст.}$$

По остальным пластам значения h_0 составляют: 315 (пласт l_3), 300 (пласт l_1) и 245 мм вод. ст. (пласт k_5).

В соответствии с величиной депрессии направлений определяем оптимальные сечения горных выработок. Расчет для определяющего направления и все исходные данные о параметрах выработок этого направления приведены в табл. X.9.

Расчет μ_i , ψ_i , F_i , h_i , S_i производим по формулам (7.15), (7.16), (7.17), (7.19), (7.20) и заносим в соответствующие колонки.

Например, для участка 1—3 (см. рис. X.5)

$$\mu_i = \frac{2 \cdot 58,68}{12 \cdot 36,1} = 0,270;$$

$$\psi_i = 0,75 \frac{0,270}{0,133} = 1,52,$$

принимая $\psi_i = 2$;

$$F_i = 8,222 \cdot 3,11 \cdot 1,5 \cdot 2,85 = 109,3;$$

$$h_i = \frac{239 \cdot 109,3}{2571,9} = 10,16 \text{ мм вод. ст.};$$

$$S_i = \frac{(0,0018 \cdot 3,8 \cdot 75^2 \cdot 285)^{0,4}}{10,16} = 16,35 \text{ м}^2.$$

Для каждого направления по формуле (7.18) определяем критерий ξ_i , который для пластов l_7 , k_5 , l_1 и l_3 соответственно составит: 10,76; 9,95; 9,14 и 8,63.

Оптимизацию сечений начинаем с направления, имеющего максимальное значение ξ_i , в нашем случае — по пласту l_7 , где

$$\xi_i = \frac{2571,9}{239} = 10,76.$$

Окончательно принимаем типовые сечения, близкие к оптимальным и снова подсчитываем депрессию направления.

При расчете S_i участок 16—18 (см. табл. X.9) должен иметь большее сечение, чем максимально возможное типовое. Поэтому принимаем две

Расчет оптимальных сече

Выработка	Участок (см. рис. X.5)	Исходные данные					
		$\alpha \cdot 10^4$	c_S	$Q, \text{ м}^3/\text{с}$	$l, \text{ м}$	$n_{г. в}$	$\frac{S}{\text{руб}/\text{м}^2}$
Воздухоподающий ствол	1—1'	17,3	3,54	213,5	1000	1	76,37
Квершлаг	1—3	18	3,8	150	285	2	58,68
Главный откаточный штрек	3—7	18	3,8	150	400	2	50,98
Вспомогательный бремсберг	7—11	18	3,8	120,5	400	1	67,4
То же	11—13	18	3,8	76,5	200	1	67,4
Вентиляционный ярусный штрек	13—25	18	3,8	16,97	50	12	36,1
Лава	25—2	—	—	—	—	—	—
Конвейерный ярусный штрек	2—4	18	3,8	36,76	1150	12	36,1
Фланговая сбойка	4—12	18	3,8	59,4	850	1	61,8
Полевой вентиляционный штрек	12—16	18	3,8	59,4	1200	1	57,4
То же	16—18	18	3,8	99,4	1200	1	57,4
Вентиляционный квершлаг	18—20	18	3,8	218,8	750	2	52,5
Вентиляционный ствол	20—22	16	3,54	218,8	690	1	76,5

выработки и определяем их сечения по формуле (7.20), исходя из оптимального распределения депрессии. Окончательно принимаем ближайшее типовое сечение.

X.8. Выбор вентиляторов

При выборе вентиляторов условия разработки пластов по блокам приняты одинаковые. Расход воздуха определялся с учетом коэффициента резерва, равного 1,2.

Вентиляционные параметры за период отработки блоков:

T , лет	1	1,7	2,5	3,4	4,2	6	9	12	15
Q_B , $\text{м}^3/\text{с}$	220	270	270	289	400	425	375	390	350
h_B , мм вод. ст.	362	390	418	450	390	450	400	450	400

Нанеся точки Q_B и h_B на графики сводных характеристик вентиляторов, приведенные на рис. 37, видим, что наиболее полно все режимы работы вентиляторов вписываются в зону вентиляторов ВЦД-40. Таким образом, к установке принимаем вентиляторы ВЦД-40. Вентиляторы снабжены устройствами, позволяющими осуществлять бесступенчатое регулирование режима их работы; в верхней зоне выходных параметров (Q_B и h_B) оно производится поворотом лопаток направляющего аппарата на угол от 10 до 40°. Более глубокое регулирование достигается изменением скорости вращения вентиляльным каскадом и включением в цепь ротора приводных двигателей. При работе вентиляторов с пониженной скоростью энергия скольжения рекуперирована в сеть. Мощность приводного двигателя принимается с запасом

ний горных выработок

	Расчет сечений выработок					Значения при типовых сечениях			
	$S_{\text{min}}, \text{ м}^2$	μ_i	ψ_i	F_i	h_i , мм вод. ст.	$S_i, \text{ м}^2$	$S, \text{ м}^2$	h , мм вод. ст.	$v, \text{ м}/\text{с}$
	33,18	0,176	1	468,3	43,02	33,5	33,18	43,23	6,43
	11,2	0,270	2	109,3	10,16	16,35	16,4	10,07	4,57
	11,2	0,235	2	153,4	14,26	16,35	16,4	14,13	4,57
	16,4	—	—	—	—	—	16,4	36,47	7,34
	16,4	—	—	—	—	—	16,4	7,35	4,66
	7,1	1	6	19,4	1,8	4,95	7,1	0,73	3,39
	—	—	—	—	—	—	—	25,82	4,0
	7,1	1	6	681,0	63,28	7,75	7,1	79,17	5,17
	8,9	0,143	1	189,4	17,6	16,82	16,4	18,83	3,62
	8,9	0,133	1	267,4	24,85	16,82	16,4	26,58	3,62
	12,7	0,133	1	361,8	33,62	22,54	2×16,4	18,6	3,03
	16,4	—	—	—	—	—	16,4	56,37	6,6
	23,76	0,176	1	312,9	29,91	33,0	33,18	28,97	6,59
				2571,9				366,32	

10%. Для вентиляторов принимаем двухдвигательный привод с асинхронными электродвигателями АКС-44-10 (1600 кВт, 6000 В, 500 об/мин).

Аэродинамические характеристики вентилятора ВЦД-40 и его режимы работы (точки 1—9) приведены на рис. X.6.

X.9. Устойчивость воздушных потоков в диагоналях

Схема проветривания панели относится к весьма устойчивым и топологически подобна схеме, представленной на рис. IV.5, в связи с чем детальный анализ устойчивости диагональных потоков не требуется. Отличие рассматриваемой здесь схемы заключается в том, что она имеет только две центральные выработки и два очистных забоя. Эти изменения способствуют уменьшению числа диагоналей и повышению устойчивости воздушных потоков. Поскольку панели непосредственно примыкают одна к другой, для выдачи исходящей струи используется одна общая фланговая выработка, которая переходит в разряд диагоналей, хотя и с весьма высокой устойчивостью. Опрокидывание струй практически невозможно ($k_R > 10\ 000$), так как ветви, опасные при увеличении сопротивления и являющиеся определяющими (18—20, 18—72, 41—26 (см. рис. X.1, X.4), представлены капитальными горными выработками, проведенными в породах. Одновременное значительное увеличение их сопротивления маловероятно.

Основными факторами, обеспечивающими высокую устойчивость струй по шахте в целом, являются: наличие фланговых выработок для исходящей струи и расположение их в породах. Это практически исключает резкие и в больших пределах изменения аэродинамического сопротивления ветвей, опасных при его увеличении.

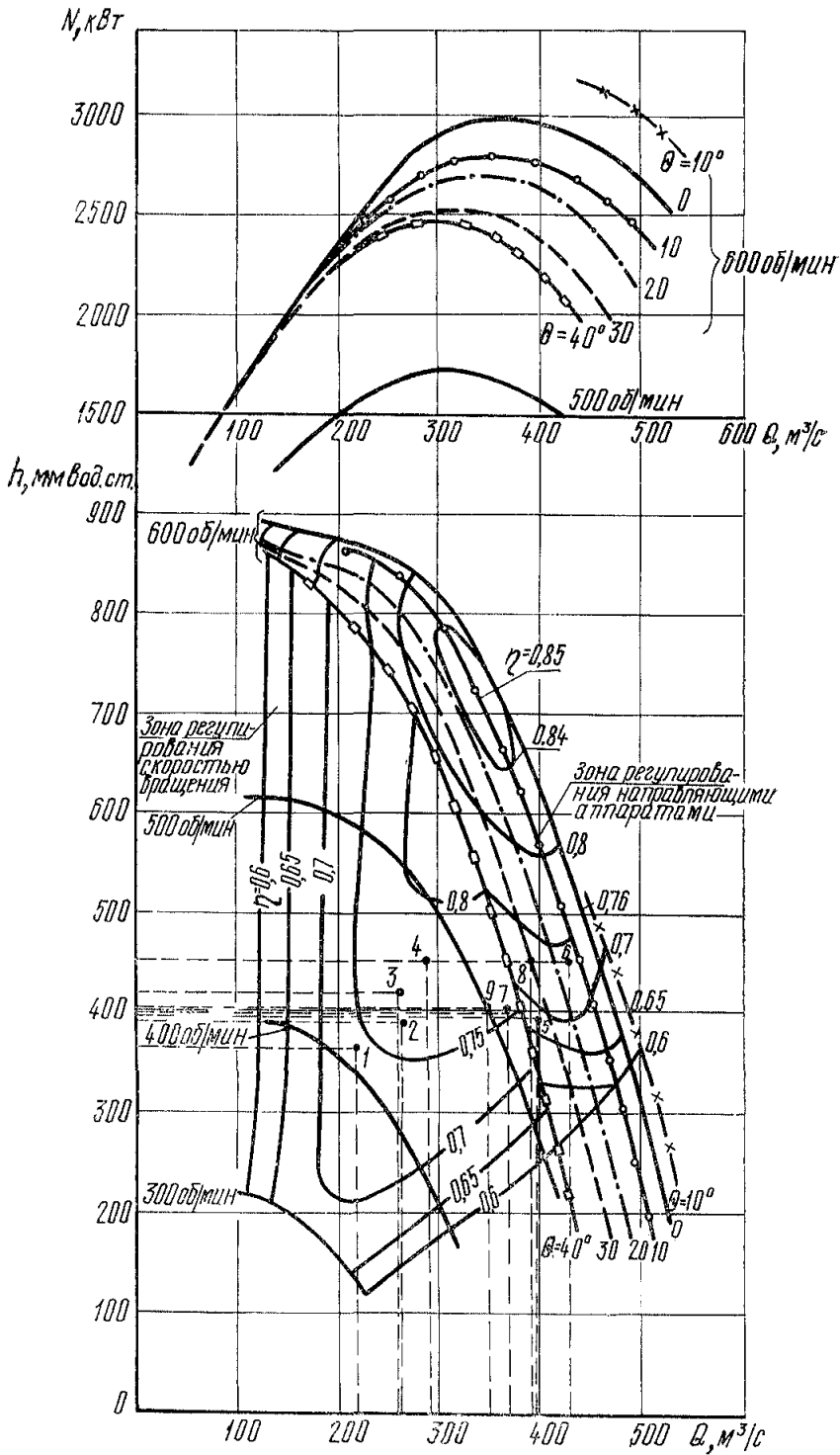


Рис. X.6. Аэродинамическая характеристика и режимы работы вентилятора ВЦД-40

Другие выработки, опасные при увеличении сопротивления (заезды, участки штреков между наклонными выработками и т. п.), также проведены по породе или в целиках и, кроме того, имеют малую длину. Повышению устойчивости струй в данной схеме способствует также малое число вентиляционных сооружений и рациональное место их расположения относительно основных объектов проветривания. Сооружения, являющиеся ветвями, опасными при уменьшении сопротивления, находятся на значительном удалении, что гарантирует устойчивость их сопротивления даже при взрывах.

Краткие сведения об основных диагоналях и определяющих ветвях приведены в табл. X.10.

Таблица X.10

Характеристика основных диагоналей

Диагональ (см. рис. X.4)	Определяющие ветви, опасные при		Вероятность опрокидывания	Путь движения струи в случае опрокидывания
	увеличении сопротивления	уменьшении сопротивления		
29—24	13—23, 23—27, 24—26	41—75	Маловероятна	24—29—27—50—46—48—16
71—80	55—65, 65—69, 80—82	79—117	То же	80—71—69—58—66—68—70
107—128	91—103, 103—105, 128—132	115—130	»	128—107—105—122—118— 120—124
25—2	2—4	—	Ничтожно мала	2—25—23—27
67—56	56—26	—	То же	56—67—65—69
109—106	106—82	—	»	106—109—116—103—105
27—50—46	46—48	33—38	»	46—50—27—29
69—58—66	66—68	47—104	»	66—58—69—71
105—122—118	118—120	116—118	»	118—122—105—107

На устойчивость струй центральной панели значительное влияние могут оказывать режимы работы вентиляторов главного проветривания, что установлено в результате расчетов на ЭВМ.

Опрокидывание струй на одном из крыльев панели может произойти при остановке одного из вентиляторов при полном завале вентиляционных квершлагов ($k_R > 1000$). Однако такие режимы маловероятны и будут учтены в плане ликвидации аварий при работе шахты.

Таким образом, данная схема является устойчивой как при нормальной работе предприятия, так и при авариях и обеспечивает высокую безопасность работ.

ПРИЛОЖЕНИЕ XI

АЭРОДИНАМИЧЕСКИЕ ХАРАКТЕРИСТИКИ ВЕНТИЛЯТОРОВ МЕСТНОГО ПРОВЕТРИВАНИЯ

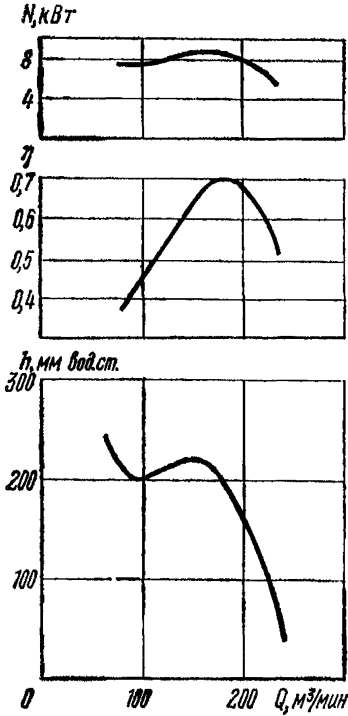


Рис. XI.1. Аэродинамическая характеристика вентилятора «Проходка-500-2м»

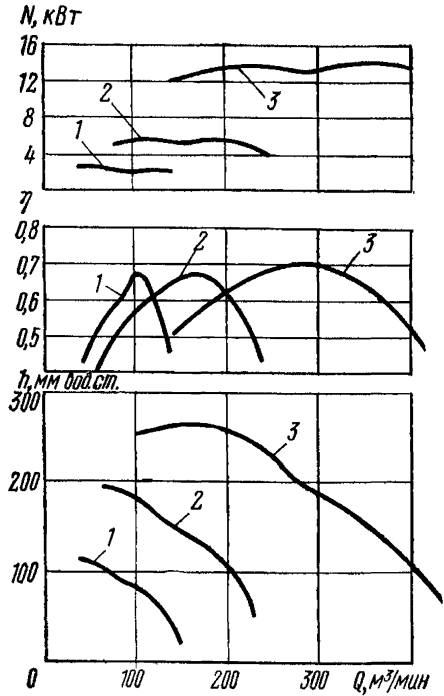


Рис. XI.2. Аэродинамические характеристики вентиляторов:

1 — SVM-4м; 2 — SVM-5м; 3 — SVM-6м

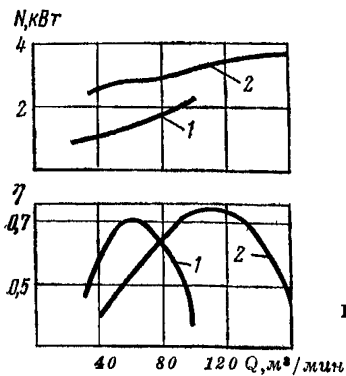


Рис. XI.3. Аэродинамические характеристики вентиляторов

1 — VM-3м; 2 — VM-4м

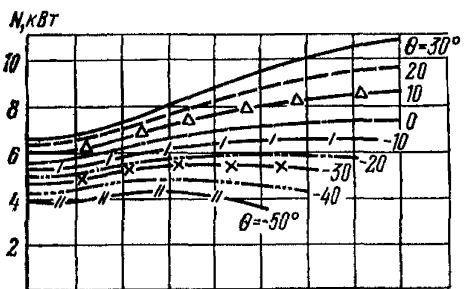


Рис. XI.4. Аэродинамические характеристики вентилятора ВМ-5

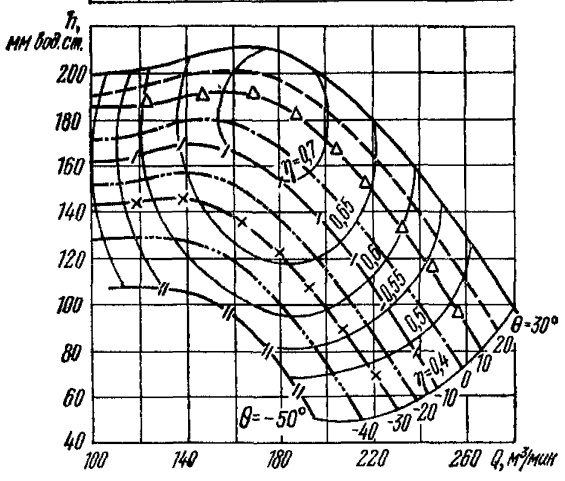
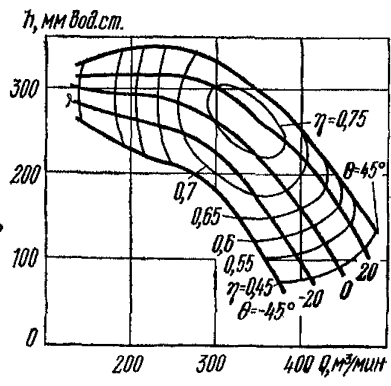
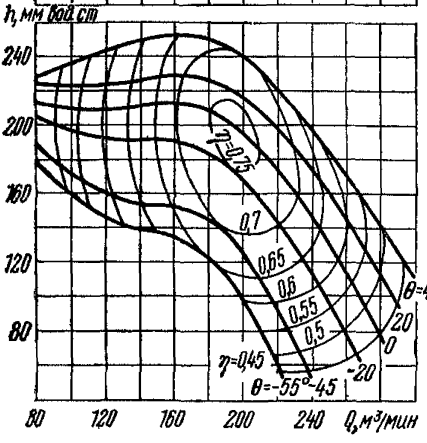
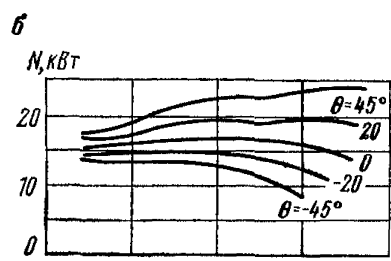
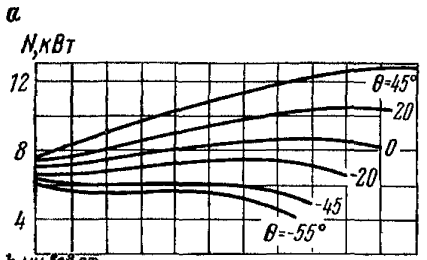
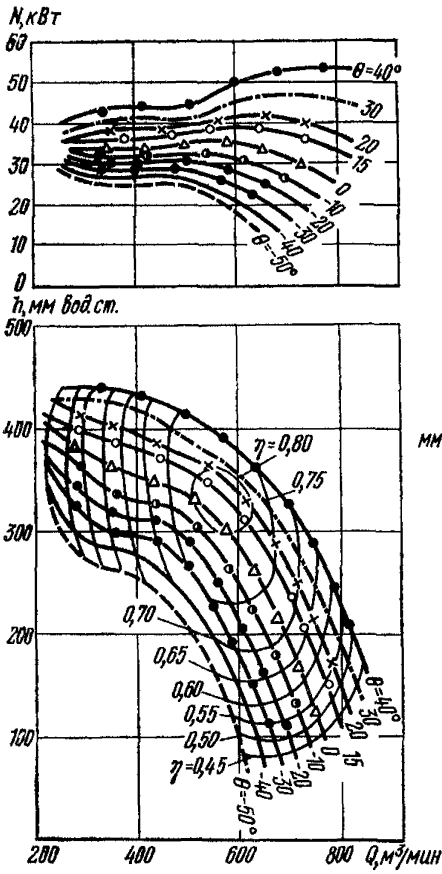


Рис. XI.5. Аэродинамические характеристики вентиляторов:
а — ВМ-5м; б — ВМ-6м



а



б

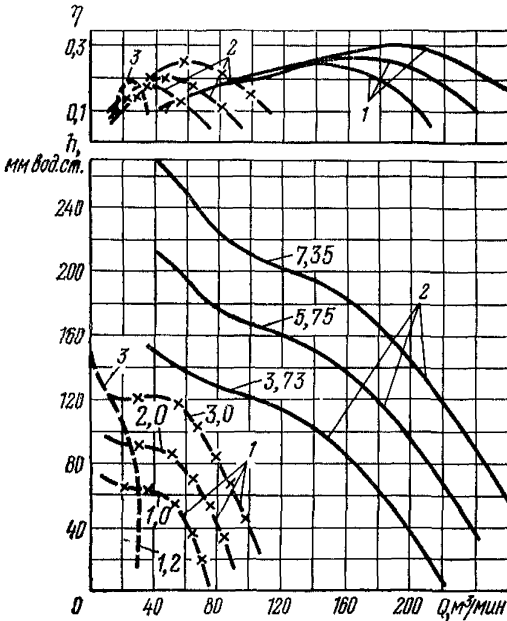
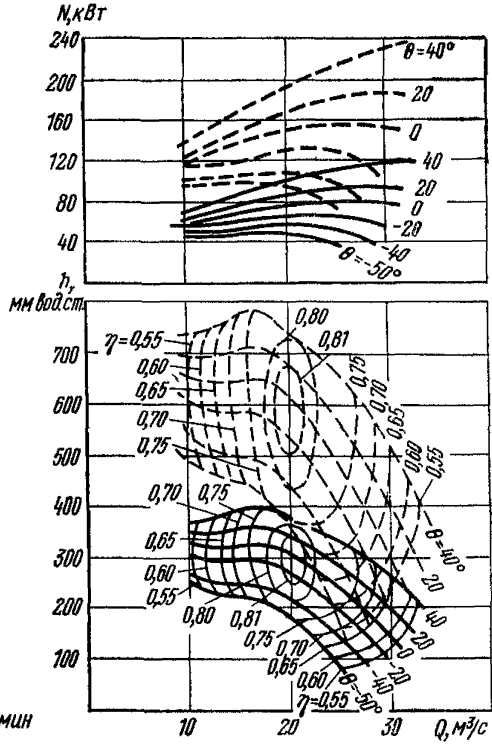


Рис. XI.6. Аэродинамические характеристики вентиляторов:

а — ВМ-8м; б — ВМ-12м — установка с одним (сплошные кривые) и двумя (пунктирные кривые) вентиляторами

Рис. XI.7. Аэродинамические характеристики вентиляторов:

1 — ВМП-3м; 2 — ВМП-5; 3 — ВКМ-200А
(На графиках указан расход сжатого воздуха в $\text{м}^3/\text{мин}$ при давлении $5 \text{ кгс}/\text{см}^2$)

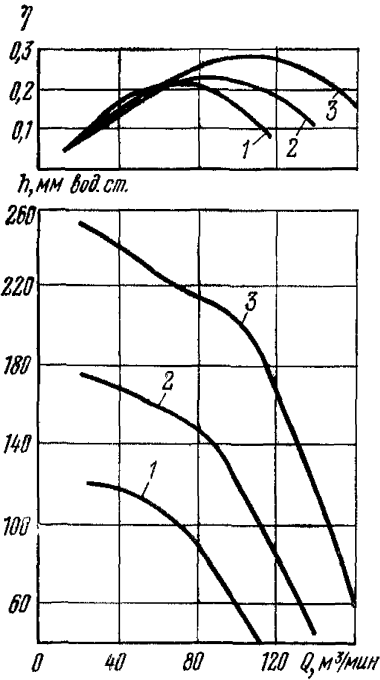


Рис. XI.8. Аэродинамическая характеристика вентилятора ВМП-4 для расхода сжатого воздуха: 1 — 2,6 м³/мин; 2 — 4 м³/мин; 3 — 5 м³/мин

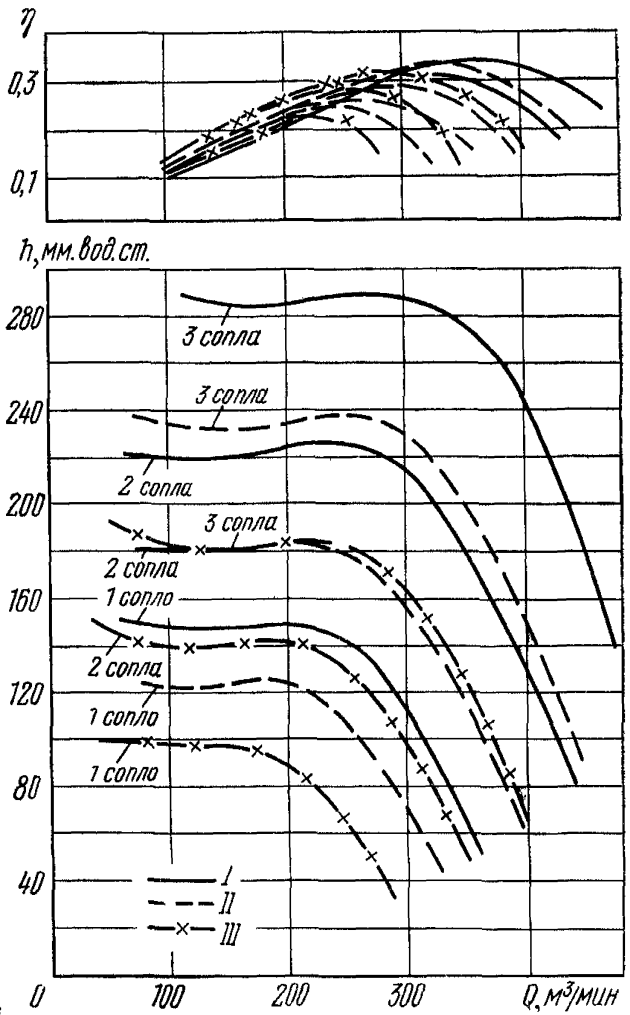


Рис. XI.9. Аэродинамические характеристики вентиляторной установки с одним вентилятором ВМП-6м при работе с одним, двумя и тремя соплами: I — давление сжатого воздуха 5 кгс/см²; II — давление сжатого воздуха 4 кгс/см²; III — давление сжатого воздуха 3 кгс/см²

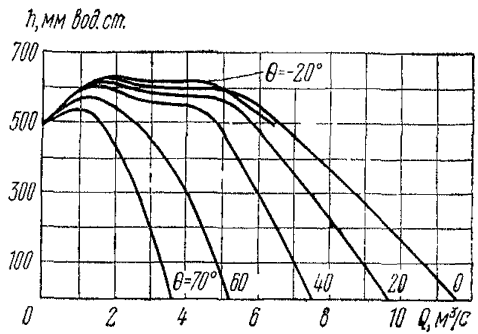


Рис. XI.10. Аэродинамическая характеристика вентилятора ВЦО-0,6

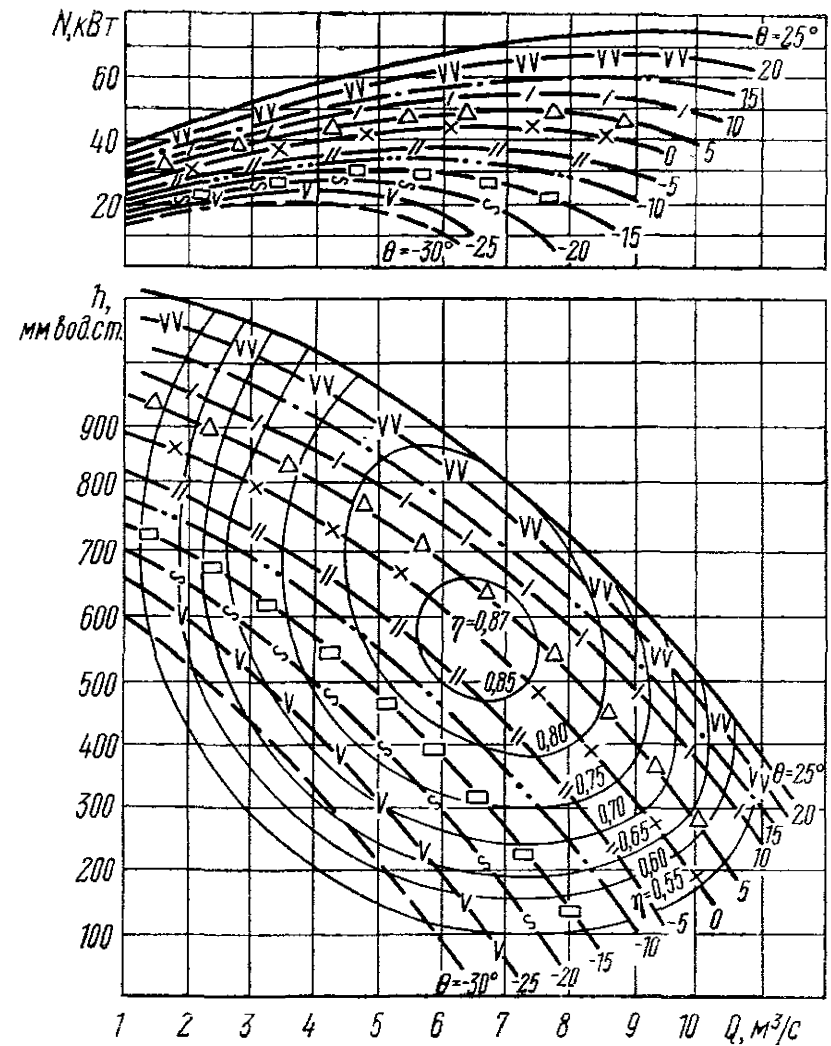
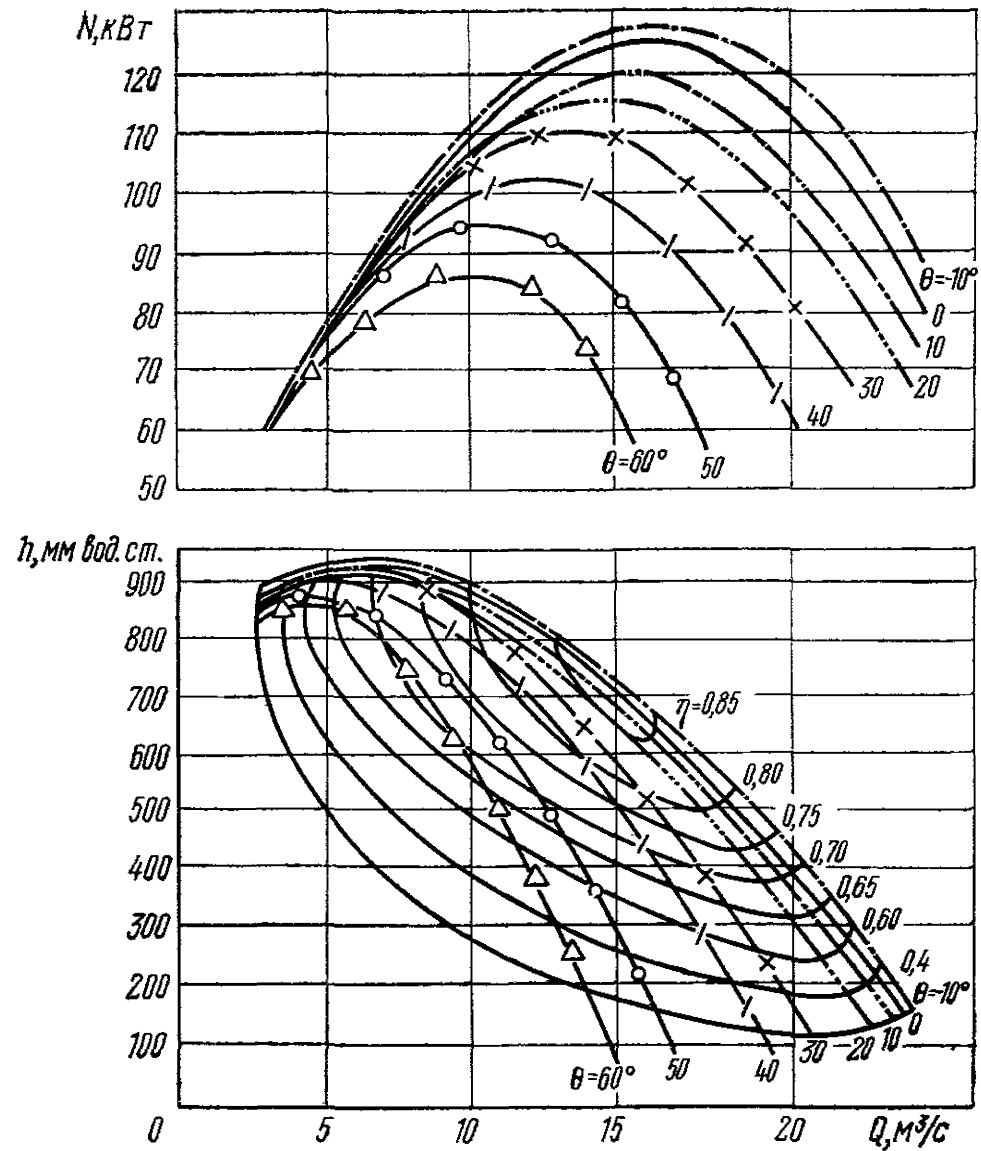


Рис. XI.11. Аэродинамическая характеристика вентилятора ВЦ-7

Рис. XI.12. Аэродинамическая характеристика вентилятора ВЦПД-8 при $n = 2980$ об/мин

СО Д Е Р Ж А Н И Е

	Стр.
Предисловие	3
Основные условные обозначения	5
1. Общие положения	9
1.1. Геологоразведочные организации	9
1.2. Угольные шахты	10
1.3. Проектные организации	11
1.4. Научно-исследовательские институты	11
2. Порядок проектирования вентиляции угольных шахт	11
3. Прогноз метанообильности выработок угольных шахт	14
3.1. Прогноз газообильности выработок по метаноносности угольных пластов	14
3.1.1. Метановыделение из пласта	15
3.1.2. Метановыделение из облегающих угольных пластов (спутников)	20
3.1.3. Метановыделение из вмещающих пород	21
3.1.4. Метанообильность подготовительных выработок	21
3.1.5. Метановыделение из старых выработанных странств ранее отработанных этажей	22
3.2. Горностатистический метод прогноза	23
3.2.1. Принцип и область применения	23
3.2.2. Способ расчета и получения исходных данных	23
3.2.3. Способ обработки исходных данных	24
4. Схемы и способы проветривания шахт	26
4.1. Схемы проветривания выемочных участков	26
4.1.1. Основные требования к схемам проветривания	26
4.1.2. Область применения основных схем	27
4.2. Выбор схемы и способа проветривания шахты	38
5. Проектирование проветривания подготовительных выработок	43
5.1. Общие положения	43
5.2. Расход воздуха для проветривания одиночных подготовительных выработок	43
5.2.1. По газовыделению	43
5.2.2. По расходу ВВ	46
5.2.3. По наибольшему числу людей	47
5.2.4. По минимальной скорости движения воздуха	47
5.2.5. По тепловому фактору	47
5.2.6. Расчет производительности вентилятора	47
5.3. Расход воздуха для проветривания параллельных выработок	49
5.4. Расход воздуха для проветривания выработок, проводимых широким ходом	50
5.5. Выбор способа проветривания	51
5.6. Выбор и аэродинамический расчет трубопроводов	51

	Стр.
5.7. Выбор вентиляторов местного проветривания	53
5.8. Установка вентиляторов местного проветривания	56
6. Расчет расхода воздуха для проветривания угольных шахт	58
6.1. Общие положения	58
6.2. Упрощенный расчет расхода воздуха	59
6.2.1. Для Донецкого бассейна и шахт с аналогичными условиями	59
6.2.2. Для Кузнецкого бассейна и шахт с аналогичными условиями	60
6.3. Допустимая нагрузка на очистную выработку по газовому фактору	63
6.3.1. Для забоев типа лав	63
6.3.2. Для систем разработки с очистными забоями типа камер	69
6.4. Полный расчет расхода воздуха	71
6.4.1. Расход воздуха для проветривания забоев	71
6.4.2. Расход воздуха для проветривания выемочного участка	74
6.4.3. Расход воздуха для проветривания камер	76
6.4.4. Утечки воздуха через вентиляционные сооружения	78
6.4.5. Расход воздуха для проветривания вентиляционного участка и шахты	83
6.4.6. Производительность вентиляторных установок	84
7. Расчет депрессии шахт	86
7.1. Общешахтная депрессия	86
7.2. Расчет оптимальных сечений выработок	91
7.2.1. Исходные данные	91
7.2.2. Определение расчетной депрессии направлений	91
7.2.3. Обеспечение точности результата упрощенного расчета	91
7.2.4. Выбор определяющего направления	92
7.2.5. Расчет сечений выработок направления	93
7.2.6. Возможная корректировка местоположения воздухоподводящего и вентиляционного стволов	93
7.2.7. Техника расчета сечений выработок	94
7.3. Размещение и расчет регуляторов распределения воздуха в горных выработках	95
8. Выбор вентиляторов	97
8.1. Вентиляторы для одиночной работы	97
8.2. Вентиляторы для совместной работы	103
9. Определение устойчивости проветривания шахт и повышение ее при конструировании схем	105
9.1. Расчет устойчивости проветривания	105
9.1.1. Общие сведения	105
9.1.2. Исходные данные и порядок анализа	106
9.1.3. Нахождение диагоналей и ветвей, влияющих на направление движения воздуха в диагоналях	106
9.1.4. Предварительный анализ устойчивости	106
9.1.5. Определение показателя устойчивости	107
9.1.6. Упрощенный расчет устойчивости	110
9.1.7. Анализ возможности опрокидывания струй в диагоналях	111
9.2. Основные положения и пути повышения степени устойчивости схем проветривания угольных шахт	112

	Стр.
9.2.1. Уменьшение числа диагоналей в схемах проветривания	112
9.2.2. Повышение степени устойчивости струй в диагоналях	113
10. Калориферные установки	114
10.1. Общие технические требования к калориферным установкам	114
10.2. Методика проектирования шахтных калориферных установок	117
Приложение I. Каталог значений коэффициентов аэродинамического сопротивления горных выработок	134
I.1. Коэффициенты аэродинамического сопротивления вертикальных стволов	134
I.2. Коэффициенты аэродинамического сопротивления вентиляционных скважин	138
I.3. Коэффициенты аэродинамического сопротивления горизонтальных и наклонных выработок	139
I.4. Коэффициенты аэродинамического сопротивления горизонтальных и наклонных выработок, оборудованных конвейерами	143
I.5. Аэродинамическое сопротивление лавообразных выработок	144
Приложение II. Классификация схем проветривания вентиляционных участков	145
Приложение III. Расчет сечений с помощью специальной линейки и на ЭВМ	148
Приложение IV. Оценка устойчивости наиболее характерных вариантов схем проветривания вентиляционных участков	157
Приложение V. Исходная информация и краткие сведения об алгоритме решения задачи устойчивости направления диагональных струй на ЭВМ	173
V.1. Общие сведения	173
V.2. Документ Д000БШ	174
V.3. Документ Д001БШ	174
V.4. Документ Д002БШ	177
V.5. Документ Д003БШ	179
V.6. Документ Д005БШ	181
V.7. Краткие сведения об алгоритме расчета показателей устойчивости на ЭВМ. Общие сведения о порядке расчетов на ЭВМ	181
Приложение VI. Применение электрической модели для расчета шахтных вентиляционных сетей	182
Приложение VII. Пример проектирования калориферной установки	186
Приложение VIII. Прогноз углекислотообильности горных выработок	192
Приложение IX. Проектирование проветривания шахты «М» в условиях Прокопьевско-Киселевского района Кузбасса	197
IX.1. Исходные данные	197
IX.2. Прогноз газообильности	197
IX.3. Прогноз выделения углекислого газа	202
IX.4. Расчет допустимой по газовому фактору нагрузки на очистной забой	203
	237

	Стр.
IX.5. Расчет расхода воздуха по очистным участкам	204
IX.6. Расчет расхода воздуха для подготовительных выработок, камер и т. д.	206
IX.7. Расчет депрессии	207
IX.8. Выбор вентилятора	210
Приложение X. Проектирование проветривания шахты «К» в условиях Красноармейского района Донбасса	210
X.1. Исходные данные	210
X.2. Прогноз газообильности	215
X.3. Расчет допустимой по газовому фактору нагрузки на лаву	218
X.4. Расчет расхода воздуха	219
X.5. Режимы работы вентилятора в период проведения выработки	223
X.6. Расчет депрессии	223
X.7. Расчет оптимальных сечений выработок	225
X.8. Выбор вентиляторов	226
X.9. Устойчивость воздушных потоков в диагоналях	227
Приложение XI. Аэродинамические характеристики вентиляторов местного проветривания	230

**Руководство по проектированию
вентиляции угольных шахт**

Редактор издательства *Г. В. Виноградова*
Переплет художника *Ю. Н. Якунинского*
Технический редактор *Т. Г. Сивова*
Корректор *Р. Я. Ускова*

Сдано в набор 6/II 1975 г. Подписано в печать 9/VI 1975 г.
Т-10433. Формат 60 × 90^{1/16}. Бумага 2.
Печ. л. 15. Уч.-изд. л. 16,0. Тираж 20 000 экз.
Заказ № 71/5735—10. Цена 91 коп.

Издательство «Недра», 103633, Москва, К-12,
Третьяковский проезд, 1/19.

Ленинградская типография № 6 Союзполиграфпрома
при Государственном комитете Совета Министров СССР
по делам издательств, полиграфии и книжной торговли.
196006, г. Ленинград, Московский пр., 91.