

С С С Р

О Т Р А С Л Е В О Й    С Т А Н Д А Р Т

---

АРМАТУРА ТРУБОПРОВОДНАЯ. КЛАПАНЫ ЗАПОРНЫЕ.  
ФОРМА И РАЗМЕРЫ ПРОТОЧНОЙ ЧАСТИ ЛИТЫХ КОРПУСОВ

ОСТ 26-07- 2043 -81

УТВЕРЖДАЮ

Заместитель руководителя

организации п/я Г-4668

*А.В.Плейкин*

"14" *декаб* 1981 г.

УДК 621.646.98

Группа Г18

О Т Р А С Л Е В О Й   С Т А Н Д А Р Т

АРМАТУРА ТРУБОПРОВОДНАЯ.

ОСТ 26-07- 2043 -81

КЛАПАНЫ ЗАПОРНЫЕ. ФОРМА

Взамен РТМ 26-07-207-76

И РАЗМЕРЫ ПРОТОЧНОЙ ЧАСТИ

ЛИТЫХ КОРПУСОВ

① ОКСТУ 3742

Письмом организации от "14" *декаб* 1981 г. № *11-0-4/1650*  
срок действия установлен с "1" *январ* 1982 г.

① до "1" *январ* 1988 г.

Несоблюдение стандарта преследуется по закону.

1. Настоящий стандарт распространяется на запорные и обратные подъемные клапаны стальные проходные на давление Ру 1,6, 2,5 и 4,0 МПа (16, 25, 40 кгс/см<sup>2</sup>), Ду от 25 до 200, сальфонные и сальниковые с любым видом уплотнения в затворе,

Издание официальное *ГР 8243417 от 30.03.82* Перепечатка воспрещена

① ★

без направления в седле, с патрубками, расположенными на одной оси, применяемые в технологических схемах для различных сред с любыми температурами.

2. Настоящий стандарт устанавливает форму и размеры проточной части литых корпусов со строительной длиной по ГОСТ 3326-86 и диаметром седла равным условному проходу, а также коэффициенты гидравлического сопротивления корпусов и зависимости коэффициентов гидравлического сопротивления от относительного хода золотника для клапанов в сборе.

3. Настоящий стандарт следует применять при новом проектировании и модернизации.

4. Проточная часть корпусов приведена на рисунке . . .

5. Основные размеры проточной части корпусов должны соответствовать указанным на рисунке и в табл. 1.

6. Коэффициенты гидравлического сопротивления корпусов приведены в табл. 2.

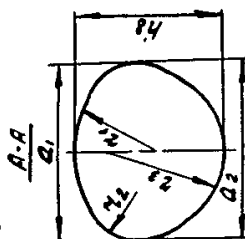
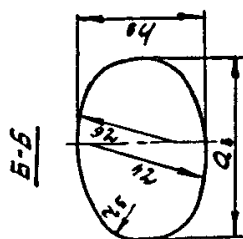
Таблица 2

Ду, мм	25	32	40	50	65	80	100	125	150	200
$\xi$ под золотник	5,5	5,9	5,5	5,1	5,8	6,2	6,4	6,2	6,1	6,0

7. Для сведения в приложении (черт. 1, 2, 3) приведены графики зависимостей коэффициентов гидравлического сопротивления от относительного хода золотника для клапанов в сборе  $\xi = f(h/d_y)$ . Эти зависимости справедливы только для случаев протекания рабочей среды в области квадратичного сопротивления (в области авто-

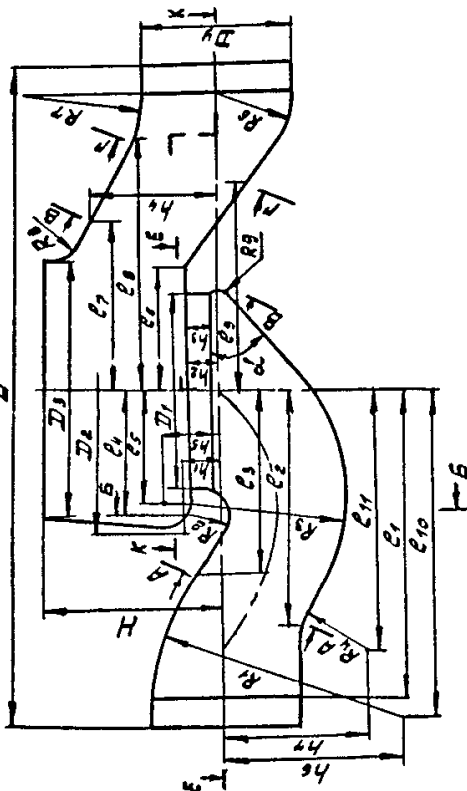
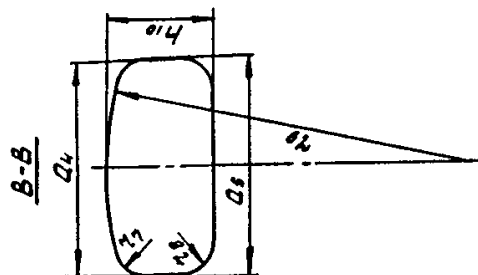
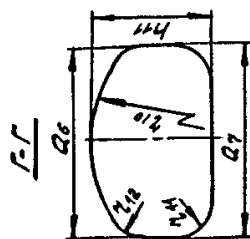
152-82 Р.Х.04. 657

Проточная часть каруселей



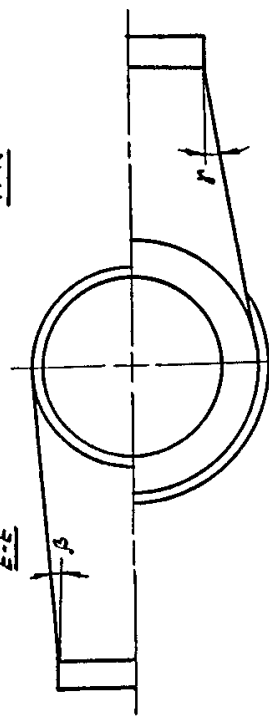
ОСТ 26-01-2043-81

Стр. 3



К-К

Е-Е



Размеры проточной части корпусов

Таблица 1

				MM																																																							
$\beta$	$L$	$H$	$\alpha$	$\beta$	$\gamma$	$\delta$	$\epsilon$	$\zeta$	$\eta$	$\theta$	$\iota$	$\kappa$	$\lambda$	$\mu$	$\nu$	$\xi$	$\omicron$	$\pi$	$\rho$	$\sigma$	$\tau$	$\upsilon$	$\phi$	$\chi$	$\psi$	$\omega$	$\delta$	$\epsilon$	$\zeta$	$\eta$	$\theta$	$\iota$	$\kappa$	$\lambda$	$\mu$	$\nu$	$\xi$	$\omicron$	$\pi$	$\rho$	$\sigma$	$\tau$	$\upsilon$	$\phi$	$\chi$	$\psi$	$\omega$												
25	160	50			6°	25	46	40	60	23	30	18	18	19	25	23	30	—	—	—	7	25	—	5	12.5	12.5	8	3	9	13	10	23	7	—	—	23	18	14	20	2°	8	13	15	5	40	4	5	100	100	7	9	28	26	30	35	36	30	32	
32	110	35			8°	32	58	50	70	53	44	23	27	23	27	53	44	110	71	200	9	38	100		16	16	5	5	10	15	10	31	15	110	115	28	25	17	23	31	11	18	19		44		5	115	115	9	12	35	34	36	43	44	36	38	
10	200	60		2°	6°	40	70	52	80	16	30	24	26	28	33	16	30	120	86	220	9	36	200		20	20	10	4	12	14	10	34	8	150	220	38	30	21	33	25	13	21	22	6	29		5	100	100	14	16	43	41	44	53	54	44	48	
50	230	65			7°	50	82	73	95	75	63	30	35	33	40	75	63	125	97	186	16	60	470		25	25	12		22	15		42	15	150	195	44	37	27	39	65	16	26	28		96	6	6	170	170	15	19	53	52	55	61	72	55	58	
65	290	75	45°	23°	6°	65	100	90	125	105	82	40	45	45	54	125	82	161	127	230		63	180		34.5	32.5			15	16		54	16	195	212	59	49	40	53	53	21	33	35		75	10	10		220	230	22	25	69	67	72	79	81	69	73
80	310	90				80	115	125	135	110	85	45	52	50	65	110	85	167	130	203		71	130		40	40			16	18	13	65	14	161	170	72	60	49	64	75	22	41	43		104			26	30	84	82	87	93	96	83	89			
100	350	105			5°	100	135	125	155	130	98	60	55	60	72	130	38	227	147	210		83	177		50	50	15	6		11	21	18	72	16	153	227	82	66	53	77	74	25	51	54		91			240	240	37	104	102	107	113	115	104	109	
125	420	105		2°		125	170	155	180	150	105	74	85	73	86	150	105	216	204	173	15	113	110		62.5	62.5			16	22		85	18	107	171	103	95	64	91	113	27	64	66		116		15	15		255	255	44	130	127	132	141	143	130	137
150	480	130			4°		150	186	180	220	135	135	80	91	86	102	185	135	265	243	256	12	122	230		75	75	20	8	17	23		102	13	178	305	135	114	80	116	100	33	77	80	10	157			340	340	41	60	156	152	160	166	168	155	161
200	600	160		1°		200	250	235	265	250	111	123	114	130	235	150	325	250	325	18	178	140	10	160	100	40	10	22	27	20	100	47	136	236	150	135	110	141	125	36	102	106	12	220	20	20	100	100	41	64	200	200	210	200	200	210	210		

Примечание. Размеры  $H^*$  и  $D_3^*$  даны ориентировочно и уточняются при проектировании

модельности), то есть при числах Рейнольдса равных или больших  $2 \times 10^4$  ( $Re \geq 2 \times 10^4$ ) и при числах Маха равных  $0,3 + 0,7$  ( $M = 0,3 + 0,7$ ).

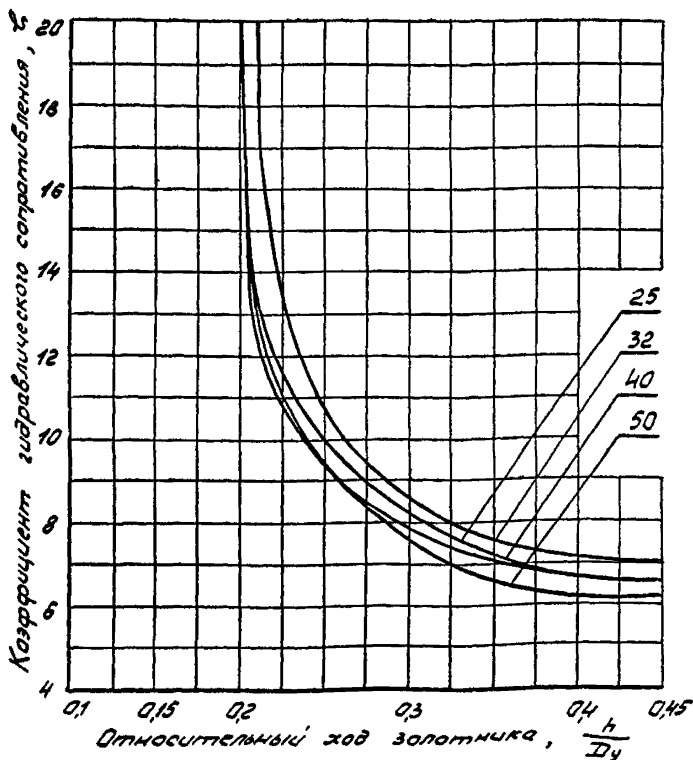
Руководитель предприятия п/я Г-4745 *Г.И. Косых*  
 Главный инженер *М.Г. Сарайлов*  
 Главный инженер предприятия п/я А-7899 *Н.Шпаков*  
 Заместитель главного инженера *Ю.И. Тарасьев*  
 Заведующий отделом I6I *М.И. Власов*  
 Заведующий отделом I53 -  
 - руководитель СКПНКА *В.Н. Воронов*  
 Заместитель заведующего отделом I53 *Е.Г. Пинаева*  
 Руководитель темы -  
 заведующий сектором отдела I53 *И.Г. Чистехина*  
 Ответственный исполнитель -  
 старший инженер отдела I53 *Н.Е. Борова*

## СОГЛАСОВАНО

Старший представитель заказчика I580  
 Заместитель руководителя  
 организации п/я А-3398 *А.А. Зак*  
 "16" декабря 1981г.  
 Руководитель организации  
 п/я А-726 *А.М. Васильев*  
 "16" "1981г.

*1981.12.17*

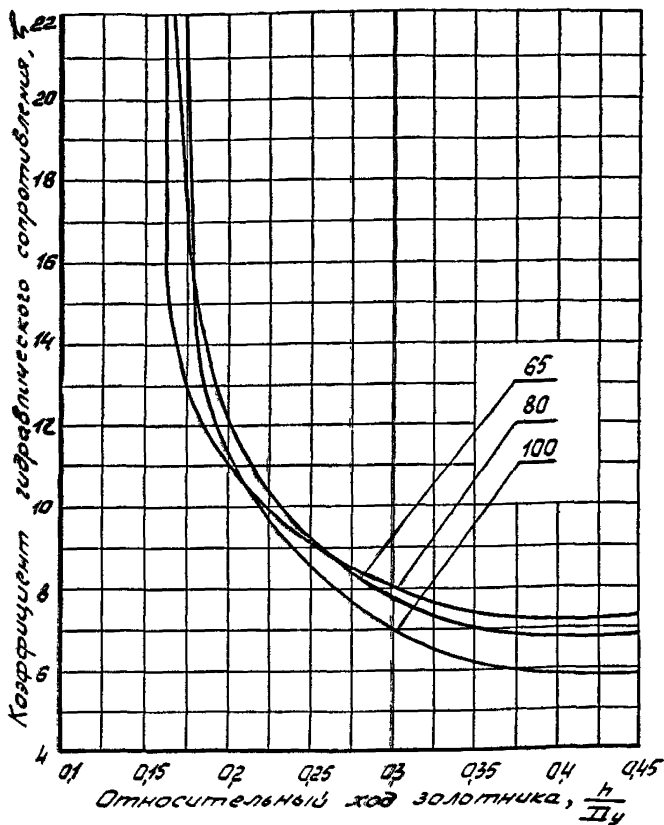
График зависимостей коэффициентов  
гидравлического сопротивления от  
относительного хода золотника  
для клапанов в сборе  $\Pi y$  25, 32, 40, 50  
 $\xi = f\left(\frac{h}{\Pi y}\right)$



Черт. 1.

52-82 24 04 17

График зависимостей коэффициентов гидравлического сопротивления от относительного хода золотника для клапанов в сборе ПУ 65, 80, 100  
 $\xi = f\left(\frac{h}{\Pi y}\right)$ .

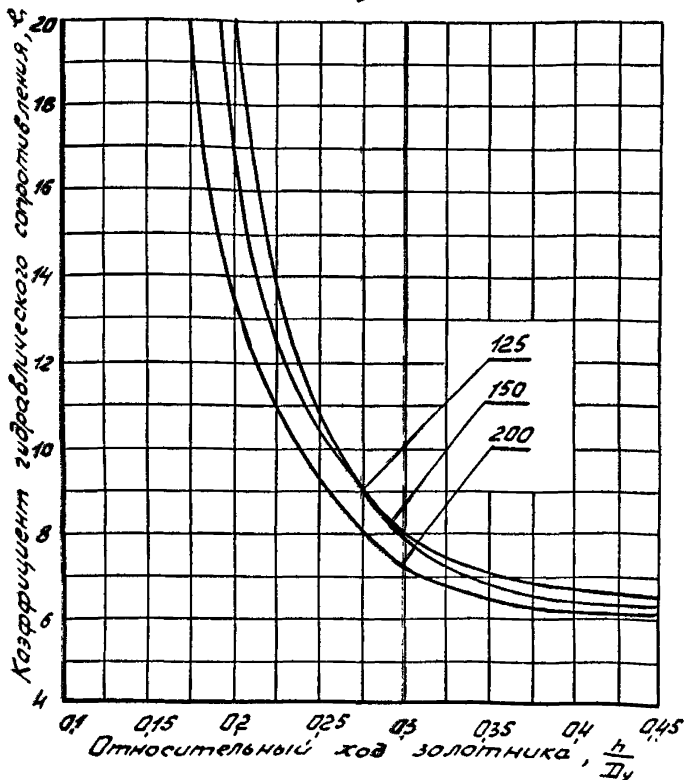


Черт. 2.



График зависимостей коэффициентов гидравлического сопротивления от относительного хода золотника для клапанов в сборе Ду 125, 150, 200

$$\zeta = f\left(\frac{h}{D_y}\right)$$



Черт. 3.

## ЛИСТ РЕГИСТРАЦИИ ИЗМЕНЕНИЯ

Изм.	Номера листов (страниц)				Номер доку-мента	Подпись	Дата	Срок введения изме-нения
	изме-ненных	замене-нных	новых	аннули-рованных				
1	1,2				Изм №1	Лит	17.08.87	