

МЕЖГОСУДАРСТВЕННЫЙ СТАНДАРТ

КАЛИБРЫ ДЛЯ КОНТРОЛЯ РАСПОЛОЖЕНИЯ ПОВЕРХНОСТЕЙ

Допуски

ГОСТ
16085—80

Gauges for surface position checking. Tolerances

Взамен
ГОСТ 16085—70МКС 17.040.30
ОКП 39 3500

Постановлением Государственного комитета СССР по стандартам от 24 апреля 1980 г. № 1859 дата введения установлена

01.01.82

Ограничение срока действия снято Постановлением Госстандарта от 09.07.92 № 670

Настоящий стандарт распространяется на калибры неразъемной конструкции для контроля расположения поверхностей (их осей или плоскостей симметрии) с зависимыми допусками расположения, а также для контроля прямолинейности оси при зависимом допуске формы.

Стандарт полностью соответствует СТ СЭВ 1314—78.

1. ОБОЗНАЧЕНИЯ

1.1. Обозначения (символы), принятые в настоящем стандарте, должны соответствовать указанным:

A, B	— номинальные размеры между измерительными элементами калибров-скоб
A_{\max}, B_{\max}	— соответственно наибольшие и наименьшие предельные размеры между измерительными элементами калибров-скоб
A_{\min}, B_{\min}	— соответственно наименьшие и наибольшие предельные размеры между измерительными элементами калибров-скоб
$A_W, B_W, A_{W\max}, B_{W\max}, A_{W\min}, B_{W\min}$	— размеры между измерительными элементами предельно изношенных калибров-скоб
d_{G0-W}	— размер предельно изношенного поэлементного проходного калибра, предназначенного для контроля размера поверхности изделия
$d_{k\max}, d_{k\min}$	— соответственно наибольший и наименьший предельные размеры измерительного элемента нового калибра
$d_{k0\max}, d_{k0\min}$	— соответственно наибольший и наименьший предельные размеры базового измерительного элемента нового калибра
d_{k-W}	— размер предельно изношенного измерительного элемента калибра
d_{k0-W}	— размер предельно изношенного базового измерительного элемента калибра
d_{\max}	— наибольший предельный размер вала (выступа) изделия
D_{\min}	— наименьший предельный размер отверстия изделия
$d_{0\max}$	— наибольший предельный размер базового вала (выступа) изделия
$D_{0\min}$	— наименьший предельный размер базового отверстия изделия
F	— основное отклонение размера измерительного элемента, соответствующее проходному пределу размера нового калибра, в калибрах без базовых измерительных элементов
H	— допуск на изготовление измерительного элемента калибра
H_0	— допуск на изготовление базового измерительного элемента калибра
L, L_p, L_2, L_3, L_4	— номинальные значения размеров, координирующих оси (плоскости симметрии) поверхностей изделия и калибра в системе прямоугольных координат

Издание официальное

Перепечатка воспрещена



Издание с Изменениями № 1, утвержденным в июне 1983 г. (ИУС 9—83).

T_C	— допуск соосности поверхностей изделия в диаметральном выражении
T_L	— допуск прямолинейности оси поверхности изделия
T_P	— позиционный допуск поверхности (ее оси или плоскости симметрии) изделия в диаметральном выражении
T_R	— допуск перпендикулярности оси поверхности изделия относительно плоскости
T_{Ck}	— допуск соосности измерительных элементов калибра в диаметральном выражении
T_{Lk}	— допуск прямолинейности оси измерительного элемента калибра
T_{Pk}	— позиционный допуск измерительного элемента (его оси или плоскости симметрии) калибра в диаметральном выражении
T_{Pxk}, T'_{Pxk}	— координатные составляющие позиционного допуска измерительного элемента калибра в системе прямоугольных координат
T_{Pyk}, T'_{Pyk}	
T_{PRk}, T'_{PRk}	— координатные составляющие позиционного допуска измерительного элемента калибра в системе полярных координат
T_{Pak}, T'_{Pak}	
T_{Rk}	— допуск перпендикулярности оси измерительного элемента калибра относительно плоскости
W	— величина износа измерительного элемента калибра (определяет размер предельно изношенного измерительного элемента при полном использовании допуска на его изготовление)
W_0	— величина износа базового измерительного элемента калибра
$D, R, \alpha, \alpha_1, \alpha_2, \alpha_3$	— номинальные значения размеров, координирующих оси (плоскости симметрии) поверхностей изделия и калибра в системе полярных координат
$\delta L, \delta L_x, \delta L_y, \delta L_z, \delta_y$	— предельные отклонения размеров, координирующих оси (плоскости симметрии) поверхностей изделия в системе прямоугольных координат
$\delta D, \delta R, \delta \alpha, \delta \alpha_\Sigma$	— предельные отклонения размеров, координирующих оси (плоскости симметрии) поверхностей изделия в системе полярных координат
$\delta L_k, \delta L_{\Sigma k}, \delta y_{yk}, \delta L_{dk}$	— предельные отклонения размеров, координирующих оси измерительных элементов калибра в системе прямоугольных координат
$\delta D_k, \delta R_k, \delta \alpha_k, \delta \alpha_{\Sigma k}$	— предельные отклонения размеров, координирующих оси измерительных элементов калибра в системе полярных координат

2. ДОПУСКИ, ОТКЛОНЕНИЯ И ПРЕДЕЛЬНЫЕ РАЗМЕРЫ КАЛИБРОВ

2.1. Калибры для контроля расположения поверхностей по настоящему стандарту являются проходными.

П р и м е ч а н и е. Изделие считается годным, если калибр соединяется с изделием (проходит) по всем контролируемым поверхностям.

2.2. Расположение поверхностей должно контролироваться после того, как установлено, что их размеры (диаметры отверстий и валов, ширины впадин и т. д.) выполнены в пределах соответствующих полей допусков (за исключением случая, указанного в п. 2.8).

2.3. Допуски на изготовление, расположение и величина износа измерительных элементов устанавливаются для каждого измерительного элемента в зависимости от позиционного допуска поверхности (ее оси или плоскости симметрии) изделия, контролируемой данным измерительным элементом.

Если допуски расположения поверхностей изделия заданы не позиционными допусками, а предельными отклонениями размеров, координирующих оси (плоскости симметрии) поверхностей, или другими видами допусков расположения, то предварительно следует определить позиционный допуск контролируемой поверхности по формулам, приведенным в справочном приложении 1.

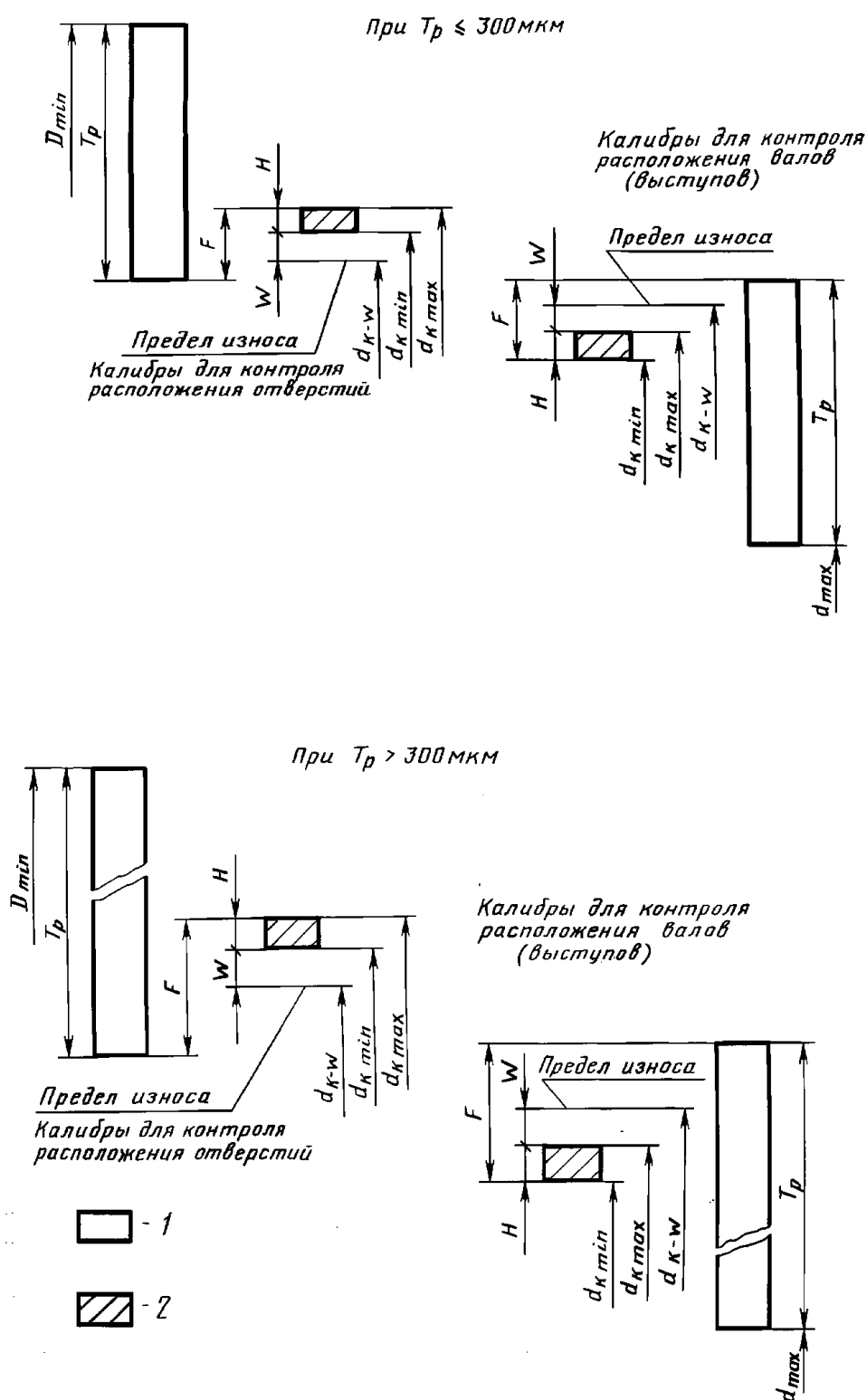
2.4. Отклонения и допуски измерительных элементов калибра должны соответствовать указанным на черт. 1 и 2 и в табл. 1.

2.5. Допуск на изготовление и величина износа базового измерительного элемента (соответственно H_0 и W_0) должны выбираться такими же, как и для остальных измерительных элементов, т. е. $H_0 = H$, $W_0 = W$.

С. 3 ГОСТ 16085—80

Если для разных измерительных элементов калибра H и W неодинаковы, то для базового измерительного элемента принимают допуск на изготовление и величину износа, равными их наименьшим значениям для данного калибра, т. е. $H_0 = H_{\min}$, $W_0 = W_{\min}$

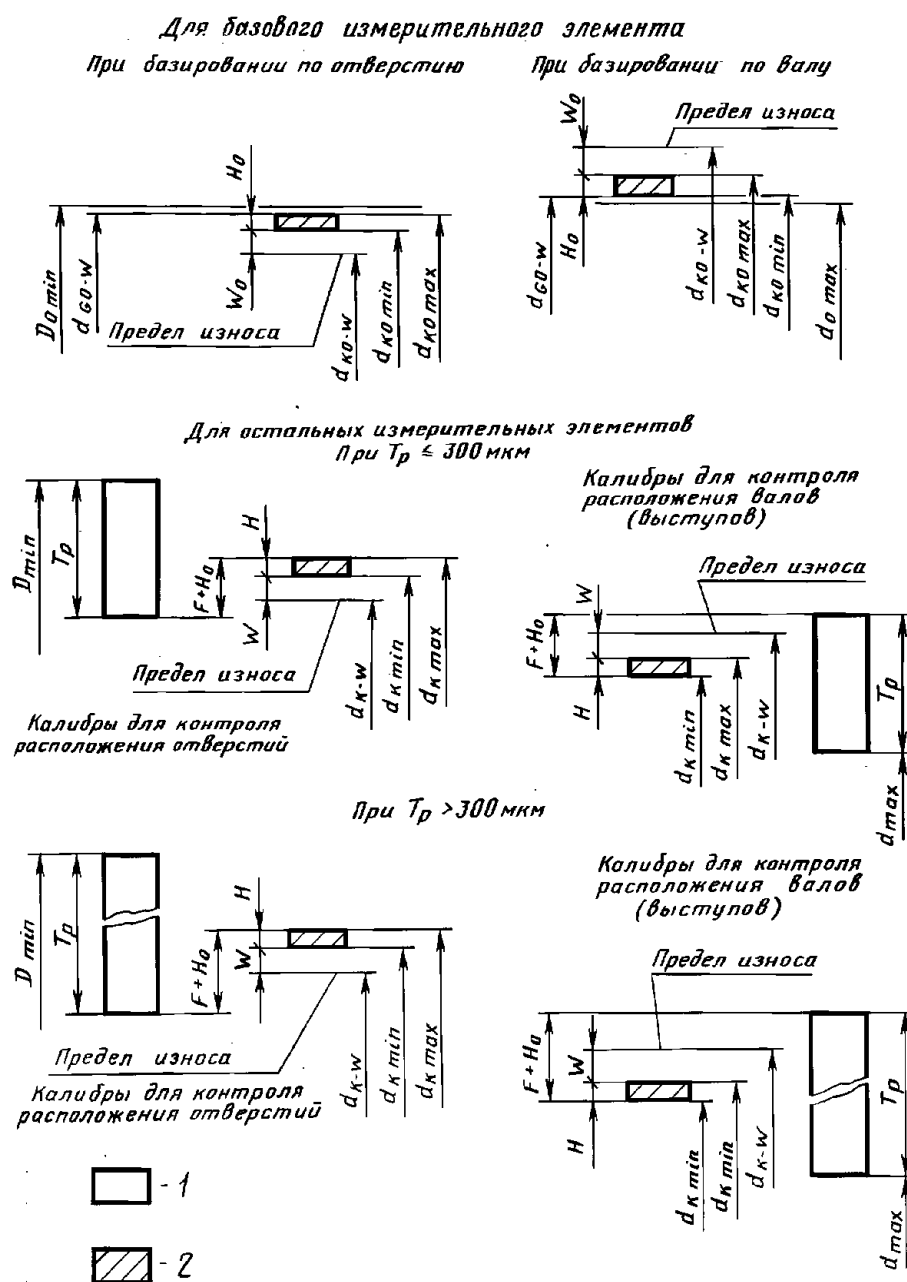
Схемы расположения полей допусков калибров без базовых измерительных элементов



1 — поле позиционного допуска поверхности изделия; 2 — поле допуска на изготовление измерительного элемента калибра

Черт. 1

Схема расположения полей допусков калибров с базовыми измерительными элементами



1 — поле позиционного допуска поверхности изделия; 2 — поле допуска на изготовление измерительного элемента калибра

Черт. 2

Таблица 1

мм

Позиционный допуск поверхности изделия T_p	Отклонения и допуски измерительных элементов калибра			
	Основное отклонение F	Допуск на изготовление H	Величина износа W	Позиционный допуск T_{pk}
От 20 до 30	9	4	4	6
Св. 30 » 50	12	5	5	8
» 50 » 80	15	6	6	10
» 80 » 120	20	8	8	12
» 120 » 200	26	8	10	16
» 200 » 300	32	10	12	20
» 300 » 500	53	12	16	25
» 500 » 800	66	16	20	30
» 800 » 1200	85	20	25	40
» 1200 » 2000	105	25	30	50
» 2000 » 3000	130	30	40	60
» 3000 » 5000	170	40	50	80
» 5000	210	50	60	100

П р и м е ч а н и е. Отклонения и допуски калибров при $T_p \leq 50$ мкм относятся только к гладким измерительными элементами.

2.6. Предельные размеры измерительных элементов калибра должны определяться по формулам, приведенным в табл. 2.

Т а б л и ц а 2

Вид калибра		Формулы расчета предельных размеров	
		для измерительных элементов, контролирующих расположение отверстий	для измерительных элементов, контролирующих расположение валов (выступов)
Калибры без базовых измерительных элементов		$d_{k\max} = D_{\min} - T_P + F$ $d_{k\min} = d_{k\max} - H$ $d_{k-W} = d_{k\max} - H - W$	$d_{k\min} = d_{\max} - T_P - F$ $d_{k\max} = d_{k\min} + H$ $d_{k-W} = d_{k\min} + H + W$
Калибры с базовыми измерительными элементами	Базовый измерительный элемент	$d_{k0\max} = d_{G0-W}$ $d_{k0\min} = d_{G0-W} - H_0$ $d_{k0-W} = d_{G0-W} - H_0 - W_0$	$d_{k0\min} = d_{G0-W}$ $d_{k0\max} = d_{G0-W} + H_0$ $d_{k0-W} = d_{G0-W} + H_0 - W_0$
	Остальные измерительные элементы	$d_{k\max} = D_{\min} - T_P + F + H_0$ $d_{k\min} = d_{k\max} - H$ $d_{k-W} = d_{k\max} - H - W$	$d_{k\min} = d_{\max} + T_P - F - H_0$ $d_{k\max} = d_{k\min} + H$ $d_{k-W} = d_{k\min} + H + W$

2.7. Для резьбовых измерительных элементов калибра отклонения и допуски, приведенные на черт. 1 и 2 в табл. 1, а также формулы расчета предельных размеров, приведенные в табл. 2, относятся к среднему диаметру.

Отклонения и допуски для наружного и внутреннего диаметров резьбовых измерительных элементов должны соответствовать отклонениям и допускам, установленным для поэлементных проходных резьбовых калибров по ГОСТ 24997—81.

Предельные размеры наружного и внутреннего диаметров резьбовых измерительных элементов (кроме базовых) должны быть уменьшены (для элементов, контролирующих расположение внутренних резьбовых поверхностей) или увеличены (для элементов, контролирующих расположение наружных резьбовых поверхностей) на величину позиционного допуска T_P относительно соответствующего предельного размера поэлементного резьбового проходного калибра по ГОСТ 24997—81. Для базовых измерительных элементов $T_P = 0$.

2.8. Если для изделия задан зависимый допуск расположения поверхностей, равный нулю, то для измерительных элементов калибров следует принимать:

— предельные размеры, допуск на изготовление и величину износа равными размерами и допускам поэлементного проходного калибра по ГОСТ 24853—81 для гладких измерительных элементов и по ГОСТ 24997—81 для резьбовых измерительных элементов;

— позиционный допуск T_{Pk} равным допуску на изготовление поэлементного проходного калибра.

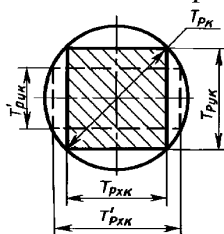
П р и м е ч а н и е. Для случая, указанного в п. 2.8, поэлементные проходные калибры при приемочном контроле не должны применяться.

2.9. Допуски расположения измерительных элементов калибра для контроля позиционных отклонений предпочтительно указывать позиционным допуском осей (плоскостей симметрии) измерительных элементов. Вместо позиционных допусков для измерительных элементов калибра могут быть указаны предельные отклонения размеров, координирующих их оси (плоскости симметрии).

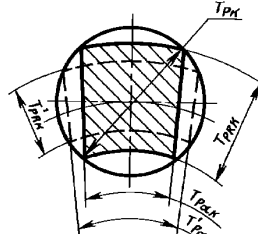
2.10. Предельные отклонения размеров, координирующих оси измерительных элементов, должны назначаться при расположении осей в системе прямоугольных координат по табл. 3, а при расположении осей в системе полярных координат по табл. 4 а и б.

2.11. Предельные отклонения, приведенные в табл. 3 и 4 а и б, допускается увеличивать в одном координатном направлении при условии, что предельные отклонения в другом координатном направлении будут уменьшены настолько, чтобы обеспечить расположение оси измерительного элемента в поле соответствующего позиционного допуска.

Примеры изменения соотношения между предельными отклонениями в двух координатных направлениях показаны на черт. 3 и 4 пунктирными линиями.

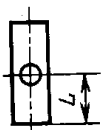
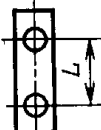
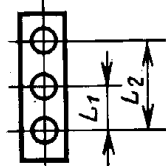


Черт. 3

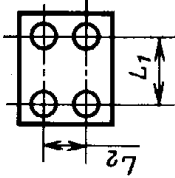
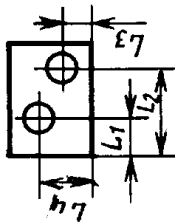
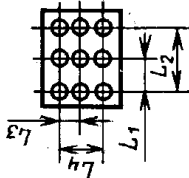


Черт. 4

Пересчет позиционных допусков измерительных элементов калибров на предельные отклонения размеров, координирующих оси этих элементов.
Система прямоугольных координат

Характеристика расположения измерительных элементов калибра	Эскиз	Нормируемые отклонения размеров, координирующих оси измерительных элементов	Позиционный допуск T_{pk} в диаметральном выражении, мкм													
			6	8	10	12	16	20	25	30	40	50	60	80	100	
			Предельные отклонения размеров, координирующих оси измерительных элементов, мкм													
1. Один измерительный элемент, координированный относительно плоскости		Предельные отклонения $\pm \delta L_k$ размера между осью элемента и плоскостью	3	4	5	6	8	10	12	16	20	25	30	40	50	
2. Два измерительных элемента, координированные друг относительно друга		Предельные отклонения $\pm \delta L_k$ размера между осями двух элементов	6	8	10	12	16	20	25	30	40	50	60	80	100	
3. Три и более измерительных элементов, расположенных в один ряд		Предельные отклонения $\pm \delta L_{\Sigma k}$ размера между осями двух любых элементов*	4	5,5	7	8	11	14	16	22	28	35	40	55	70	
		Предельные отклонения $\pm \delta_{yk}$ осей элементов от общей плоскости	2	2,8	3,5	4	5,5	7	8	11	14	18	20	28	35	

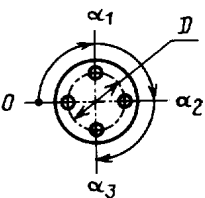
Продолжение табл. 3

Характеристика расположения измерительных элементов калибра	Эскиз	Нормируемые отклонения размеров, координирующих оси измерительных элементов	Позиционный допуск T_{pk} в диаметральном выражении, мкм													
			6	8	10	12	16	20	25	30	40	50	60	80	100	
			Предельные отклонения размеров, координирующих оси измерительных элементов, мкм													
4. Три или четыре измерительных элемента, расположенные в два ряда		Предельные отклонения $\pm\delta L_k$ размеров L_1 и L_2	4	5,5	7	8	11	14	16	22	28	35	40	55	70	
		Предельные отклонения $\pm\delta L_{dk}$ размеров по диагонали между осями двух любых элементов	6	8	10	12	16	20	25	30	40	50	60	80	100	
5. Один или несколько измерительных элементов, координированных относительно двух взаимно перпендикулярных плоскостях		Предельные отклонения $\pm\delta L_k$ размеров L_1, L_2, L_3, L_4	2	2,8	3,5	4	5,5	7	8	11	14	18	20	28	35	
6. Измерительные элементы, координированные друг относительно друга и расположенные в несколько рядов		Предельные отклонения $\pm\delta L_k$ размеров L_1, L_2, L_3, L_4	2	2,8	3,5	4	5,5	7	8	11	14	18	20	28	35	
		Предельные отклонения $\pm\delta L_{dk}$ размеров по диагонали между осями двух любых элементов	6	8	10	12	16	20	25	30	40	50	60	80	100	

* Допускается вместо предельных отклонений размера между осями двух любых отверстий нормировать предельные отклонения размеров между осью одного отверстия (принимаемого за базу) или базовой плоскостью и осями каждого из остальных отверстий (L_1 L_2 и т. д.); при этом значение предельного отклонения, указанное в табл. 3, должно быть уменьшено вдвое.

**Пересчет позиционных допусков измерительных элементов калибра
на предельные отклонения размеров, координирующих оси этих элементов.
Система полярных координат**

Т а б л и ц а 4а

Характеристика расположения измерительных элементов калибра	Эскиз	Нормируемые отклонения размеров, координирующих оси измерительных элементов калибра
1. Для измерительных элементов, координированные друг относительно друга и базового элемента, определяющего центр системы полярных координат		Предельные отклонения $\pm\delta R_k$ радиуса окружности центров. Предельные отклонения угла $\pm\delta_{\alpha k}$ между осями измерительных элементов.
2. Три и более измерительных элементов, расположенных по окружности		Предельные отклонения $\pm\delta D_k$ диаметра окружности центров. Предельные отклонения центрального угла $\pm\delta_{\alpha\Sigma k}$ между осями двух любых измерительных элементов*
3. Три и более измерительных элементов, расположенных по окружности и координированных относительно центрального базового элемента A		Предельные отклонения радиуса $\pm\delta R_k$ окружности центров. Предельные отклонения центрального угла $\pm\delta_{\alpha\Sigma k}$ между осями двух любых измерительных элементов*

* Допускается вместо предельных отклонений центрального угла между осями двух любых элементов нормировать предельные отклонения центральных углов между осью одного элемента (принимаемого за базу) и осями каждого из остальных элементов (α_1 , α_2 и т. д.); при этом значение предельного отклонения, указанное в табл. 4б должно быть уменьшено вдвое.

Т а б л и ц а 4б

Позиционный допуск T_{pk} в диаметральном выражении, мкм		6	8	10	12	16	20	25	30	40	50	60	80	100
$\pm\delta D_k$ мкм		4	5,5	7	8	11	14	16	22	28	35	40	55	70
$\pm\delta R_k$ мкм		2	2,8	3,5	4	5,5	7	8	11	14	18	20	28	35
Интервалы номинальных размеров, мм		$\pm\delta\alpha_k; \pm\delta\alpha_{\Sigma k}$												
диаметра		радиуса												
От 6 до 10	От 3 до 5	3'40"	5'	6'	7'	10'	12'	14'	20'	25'	30'	35'	50'	1°
Св. 10 до 14	Св. 5 до 7	2'20"	3'	4'	5'	6'	8'	10'	12'	16'	20'	25'	30'	40'
Св. 14 до 18	Св. 7 до 9	1'50"	2'20"	3'	3'30"	5'	6'	7'	10'	12'	14'	18'	25'	30'
Св. 18 до 24	Св. 9 до 12	1'20"	1'50"	2'20"	3'	3'30"	5'	5'30"	7'	10'	11'	14'	18'	22'
Св. 24 до 30	Св. 12 до 15	1'	1'20"	1'50"	2'	3'	4'	4'30"	6'	7'	9'	11'	14'	18'
Св. 30 до 40	Св. 15 до 20	50"	1'	1'20"	1'40"	2'30"	3'	3'20"	5'	5'30"	7'	8'	11'	14'
Св. 40 до 50	Св. 20 до 25	35"	50"	1'	1'20"	2'	2'30"	2'40"	4'	4'20"	5'	6'	8'	10'
Св. 50 до 65	Св. 25 до 32,5	30"	40"	50"	1'	1'40"	2'	2'	3'	3'30"	4'	5'	6'	8'
Св. 65 до 80	Св. 32,5 до 40	25"	30"	40"	50"	1'	1'20"	1'40"	2'30"	2'40"	3'	4'	5'	6'
Св. 80 до 100	Св. 40 до 50	20"	25"	30"	40"	50"	1'	1'20"	2'	2'20"	2'30"	3'	4'	5'
Св. 100 до 120	Св. 50 до 60	16"	20"	25"	30"	40"	50"	1'	1'20"	1'40"	2'	2'40"	3'	4'
Св. 120 до 150	Св. 60 до 75	12"	16"	20"	25"	35"	40"	50"	1'	1'20"	1'40"	2'	2'30"	3'30"
Св. 150 до 180	Св. 75 до 90	11"	14"	16"	20"	30"	35"	40"	55"	1'10"	1'30"	1'50"	2'	3'
Св. 180 до 250	Св. 90 до 125	8"	11"	14"	16"	20"	28"	35"	45"	55"	1'10"	1'20"	1'50"	2'
Св. 250 до 310	Св. 125 до 155	—	8"	10"	12"	16"	20"	25"	35"	40"	50"	1'	1'20"	1'40"
Св. 310 до 400	Св. 155 до 200	—	6"	8"	10"	12"	16"	20"	25"	35"	40"	50"	1'	1'20"
Св. 400 до 500	Св. 200 до 250	—	5"	6"	8"	10"	12"	16"	20"	25"	30"	40"	50"	1'
Св. 500 до 630	Св. 250 до 315	—	—	5"	6"	8"	10"	12"	16"	20"	25"	30"	40"	50"
Св. 630 до 800	Св. 315 до 400	—	—	—	5"	6"	8"	10"	12"	16"	20"	25"	30"	40"
Св. 800 до 1000	Св. 400 до 500	—	—	—	—	5"	6"	8"	10"	14"	16"	20"	28"	35"
Св. 1000 до 1250	Св. 500 до 625	—	—	—	—	—	5"	6"	8"	10"	12"	16"	20"	25"
Св. 1250 до 1600	Св. 625 до 800	—	—	—	—	—	—	5"	6"	8"	10"	12"	16"	20"
Св. 1600 до 2000	Св. 800 до 1000	—	—	—	—	—	—	—	5"	6"	8"	10"	12"	16"

2.12. Если допуски расположения поверхностей изделия указаны не позиционными допусками или предельными отклонениями размеров, координирующих оси, а другими видами допусков расположения, то для соответствующих измерительных элементов калибра должен назначаться тот же вид допуска расположения, что и для изделия.

Пересчет позиционных допусков измерительных элементов калибра на другие виды допусков расположения должен производиться по формулам, приведенным в табл. 5.

Т а б л и ц а 5

Вид калибра	Указываемый допуск расположения или формы измерительных элементов	Эскиз	Формула для пересчета позиционного допуска
Калибры для контроля соосности (симметричности) относительно оси (плоскости симметрии) базовой поверхности	Допуск соосности (симметричности) каждого измерительного элемента относительно оси (плоскости симметрии) базового измерительного элемента		$T_{CK} = T_{PK}$
Калибр для контроля соосности (симметричности) поверхностей относительно общей оси	Допуск соосности (симметричности) каждого измерительного элемента относительно общей оси (плоскости симметрии)		$T_{CK1} = T_{PK1}$ $T_{CK2} = T_{PK2}$
Калибр для контроля соосности (симметричности) без базового измерительного элемента. (Расположение измерительных элементов, вписанное или смежное)	Допуск соосности (симметричности) двух измерительных элементов		$T_{CK} = T_{PK1} + T_{PK2}$
Калибр для контроля перпендикулярности (наклона) оси относительно плоскости	Допуск перпендикулярности (наклона) оси измерительного элемента относительно плоскости		$T_{RK} = T_{PK}$
Калибр для контроля прямолинейности оси	Допуск прямолинейности оси измерительного элемента калибра		$T_{LK} = T_{PK}$

2.13. Допуски расположения измерительных элементов калибров должны назначаться независимыми.

2.14. Размер между осью отверстия или вала и плоскостью и размер между осями двух отверстий или двух валов может быть проконтролирован комплектом двух проходных калибров, предельные размеры которых должны определяться по формулам, указанным в справочном приложении 2.

2.15. Примеры расчета предельных размеров измерительных элементов калибров приведены в справочном приложении 3.

2.16. Термины и определения допусков формы и расположения поверхностей — по ГОСТ 24642—81.

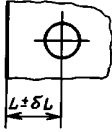
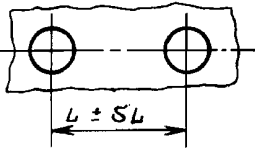
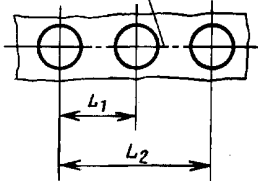
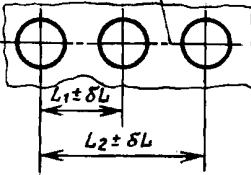
ПРИЛОЖЕНИЕ 1
Справочное

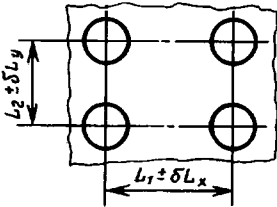
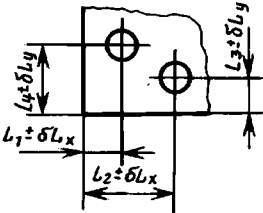
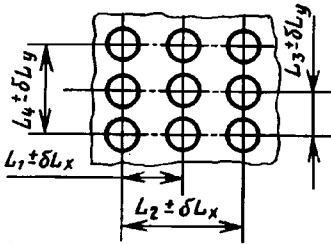
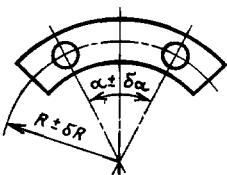
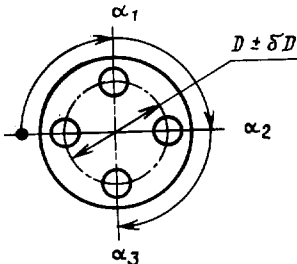
ПЕРЕСЧЕТ
ПРЕДЕЛЬНЫХ ОТКЛОНЕНИЙ РАЗМЕРОВ, КООРДИНИРУЮЩИХ ОСИ, И ДОПУСКОВ
РАСПОЛОЖЕНИЯ ПОВЕРХНОСТЕЙ НА ПОЗИЦИОННЫЕ ДОПУСКИ

Формулы для пересчета допусков расположения поверхностей изделия, заданных различными способами, на позиционные допуски приведены в табл. 1—2.

Пересчет предельных отклонений размеров, координирующих оси, на позиционные допуски

Т а б л и ц а 1

Характеристика расположения поверхностей	Эскиз	Формула для определения позиционного допуска T_p
1. Одна поверхность координируемая относительно плоскости (при сборке базовые плоскости соединяемых деталей совмещаются)		$T_p = 2\delta L$
2. Две поверхности, координируемые друг относительно друга		$T_p = \delta L$
3. Три и более поверхностей, расположенных в один ряд	<div><p>Общая плоскость</p></div> <div><p>1. Предельные отклонения размера между осями двух любых поверхностей $\pm\delta L_\Sigma$</p><p>2. Предельные отклонения осей от общей плоскости $\pm\delta_y (\delta_y = 0,5\delta L_\Sigma)$</p></div>	$T_p = 1,4 \delta L_\Sigma$
	<div><p>Общая плоскость</p></div> <div><p>Предельные отклонения осей от общей плоскости $\pm\delta_y (\delta_y = \delta L)$</p></div>	$T_p = 2,8 \delta L$

Характеристика расположения поверхностей	Эскиз	Формула для определения позиционного допуска T_P
4. Три или четыре поверхности, расположенные в два ряда		$T_P = \sqrt{\delta L_x^2 + \delta L_y^2}$ <p>при $\delta L_x = \delta L_y = \delta L$ $T_P = 1,4 \delta L$</p>
5. Одна или несколько поверхностей, координированных относительно двух взаимно перпендикулярных плоскостей (при сборке базовые плоскости соединяемых деталей совмещаются)		$T_P = 2\sqrt{\delta L_x^2 + \delta L_y^2}$ <p>при $\delta L_x = \delta L_y = \delta L$ $T_P = 2,8 \delta L$</p>
6. Поверхности, расположенные в несколько рядов		$T_P = 2\sqrt{\delta L_x^2 + \delta L_y^2}$ <p>при $\delta L_x = \delta L_y = \delta L$ $T_P = 2,8 \delta L$</p>
7. Две поверхности, координированные друг относительно друга и базового элемента, определяющего центр системы полярных координат		$T_P = 2\sqrt{\left(\frac{\delta\alpha \cdot R}{2 \cdot 3440}\right)^2 + \delta R^2}$
8. Три и более поверхностей расположенных по окружности	<p>Предельные отклонения центрального угла между осями двух любых поверхностей $\pm\delta\alpha_\Sigma$</p> 	$T_P = 2\sqrt{\left(\frac{\delta\alpha_\Sigma \cdot R}{2 \cdot 3440}\right)^2 + \delta R^2}$ <p>$\delta R = 0,58D$</p>

Характеристика расположения поверхностей	Эскиз	Формула для определения позиционного допуска T_P
		$T_P = 2\sqrt{\left(\frac{\delta\alpha \cdot R}{3440}\right)^2 + \delta R^2}$ $\delta R = 0,5\delta D$

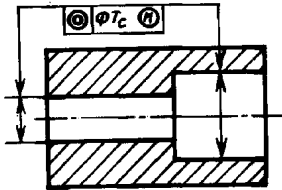
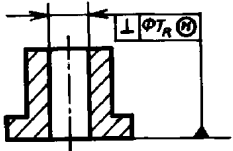
П р и м е ч а н и е. В формулах α и α_2 в минутах, 3440 — число минут в радиане, остальные размеры, отклонения — в миллиметрах.

Т а б л и ц а 2

Пересчет допусков расположения поверхностей на позиционные допуски

Заданный допуск и характер расположения поверхностей	Эскиз	Формулы для определения позиционного допуска T_P
1. Допуск соосности (симметричности) поверхности относительно оси (плоскости симметрии) базовой поверхности		<p>Для базовой поверхности $T_P = 0$</p> <p>Для рассматриваемой поверхности $T_P = T_C$</p>
2. Допуск соосности (симметричности) двух и более поверхностей относительно оси (плоскости симметрии) базовой поверхности		<p>Для базовой поверхности $T_P = 0$</p> <p>Для остальных поверхностей $T_{P1} = T_{C1}$ $T_{P2} = T_{C2}$</p>
3. Допуск соосности (симметричности) поверхностей относительно общей оси (плоскости симметрии)		$T_{P1} = T_{C1}$ $T_{P2} = T_{C2}$

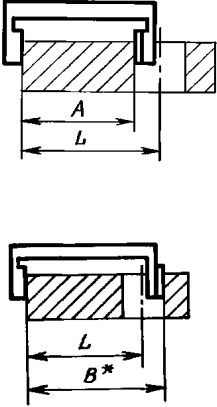
Продолжение табл. 2

Заданный допуск и характер расположения поверхностей	Эскиз	Формула для определения позиционного допуска T_P
4. Допуск соосности (симметричности) поверхностей. Базовая поверхность не указана. Расположение поверхностей вписанное или смежное		$T_{P1} = T_{P2} = \frac{T_C}{2}$
5. Допуск перпендикулярности (наклона) оси поверхности относительно плоскости		$T_P = T_R$

П р и м е ч а н и е. При пересчете допуска прямолинейности оси на позиционный допуск следует принимать $T_P = T_L$
(Измененная редакция, Изм. № 1).

ПРИЛОЖЕНИЕ 2
Справочное

Комплекты калибров-скоб для контроля размера между осью и плоскостью
или между двумя осями

Контролируемый размер	Эскиз калибра	Формулы для расчета предельных размеров калибров
1. Расстояние между осью отверстия и плоскостью		$A_{\min} = L - \frac{D_{\min}}{2} + \frac{T_P}{2} - \frac{F}{2}$ $A_{\max} = L - \frac{D_{\min}}{2} + \frac{T_P}{2} - \frac{W}{2}$ $A_W = L - \frac{D_{\min}}{2} + \frac{T_P}{2}$ $B_{\max} = L + \frac{D_{\min}}{2} - \frac{T_P}{2} + \frac{F}{2}$ $B_{\min} = L + \frac{D_{\min}}{2} - \frac{T_P}{2} + \frac{W}{2}$ $B_{W \min} = L + \frac{D_{\min}}{2} - \frac{T_P}{2}$ $B_{W \max} = L + \frac{D_{\min}}{2} - \frac{T_P}{2} + \frac{F}{2} + \frac{W}{2}$

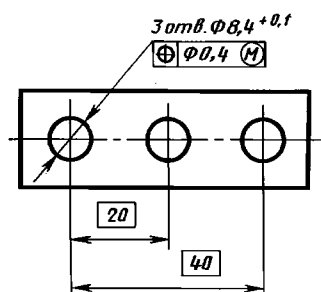
Контролируемый размер	Эскиз калибра	Формулы для расчета предельных размеров калибров
2. Расстояние между осью вала (выступа и плоскостью)		$A_{\max} = L - \frac{d_{\max}}{2} - \frac{T_P}{2} + \frac{F}{2}$ $A_{\min} = L - \frac{d_{\max}}{2} - \frac{T_P}{2} + \frac{W}{2}$ $A_W \min = L - \frac{d_{\max}}{2} - \frac{T_P}{2}$ $A_W \max = L - \frac{d_{\max}}{2} - \frac{T_P}{2} + \frac{F}{2} + \frac{W}{2}$ $B_{\min} = L + \frac{d_{\max}}{2} + \frac{T_P}{2} - \frac{F}{2}$ $B_{\max} = L + \frac{d_{\max}}{2} + \frac{T_P}{2} - \frac{W}{2}$ $B_W = L + \frac{d_{\max}}{2} + \frac{T_P}{2}$
3. Расстояние между осями двух отверстий		$A_{\min} = L - \frac{D_{1 \min} + D_{2 \min}}{2} + T_P - \frac{F_1 + F_2}{2}$ $A_{\max} = L - \frac{D_{1 \min} + D_{2 \min}}{2} + T_P - \frac{W_1 + W_2}{2}$ $A_W = L - \frac{D_{1 \min} + D_{2 \min}}{2} + T_P$ $B_{\max} = L + \frac{D_{1 \min} + D_{2 \min}}{2} - T_P + \frac{F_1 + F_2}{2}$ $B_{\min} = L + \frac{D_{1 \min} + D_{2 \min}}{2} - T_P + \frac{W_1 + W_2}{2}$ $B_W = L + \frac{D_{1 \min} + D_{2 \min}}{2} - T_P$
4. Расстояние между осями двух валов (выступов)		$A_{\max} = L - \frac{d_{1 \max} + d_{2 \max}}{2} - T_P + \frac{F_1 + F_2}{2}$ $A_{\min} = L - \frac{d_{1 \max} + d_{2 \max}}{2} - T_P + \frac{W_1 + W_2}{2}$ $A_W = L - \frac{d_{1 \max} + d_{2 \max}}{2} - T_P$ $B_{\min} = L + \frac{d_{1 \max} + d_{2 \max}}{2} + T_P + \frac{F_1 + F_2}{2}$ $B_{\max} = L + \frac{d_{1 \max} + d_{2 \max}}{2} + T_P + \frac{W_1 + W_2}{2}$ $B_W = L + \frac{d_{1 \max} + d_{2 \max}}{2} + T_P$

П р и м е ч а н и я:

- 1. При контроле калибрами размеров, отмеченными знаком*, соответствующая измерительная поверхность калибра должна прилегать к базовой плоскости изделия.
- 2. Изделие считается годным, если в него проходят оба калибра (с размерами *A* и *B*), входящие в комплект.

ПРИМЕРЫ РАСЧЕТА ИСПОЛНИТЕЛЬНЫХ РАЗМЕРОВ КАЛИБРОВ ДЛЯ КОНТРОЛЯ
РАСПОЛОЖЕНИЯ ПОВЕРХНОСТЕЙ

П р и м е р 1. Рассчитать калибр для контроля расположения отверстий в детали, показанной на черт. 1.



Черт. 1

1.1. Предельные отклонения и допуски диаметров измерительных элементов (пробок) калибра определяют по табл. 1 в зависимости от позиционного допуска осей изделия $T_P = 0,4$ мм:

$$F = 0,053 \text{ мм}; H = 0,012 \text{ мм}; W = 0,016 \text{ мм}.$$

1.2. Предельные размеры пробок калибра рассчитывают по формулам табл. 2, п. 1:

$$d_{k\max} = 8,4 - 0,4 + 0,053 = 8,053 \text{ мм};$$

$$d_{k\min} = 8,053 - 0,012 = 8,041 \text{ мм};$$

$$d_{k-W} = 8,053 - 0,012 - 0,016 = 8,025 \text{ мм}$$

1.3. Позиционный допуск осей пробок определяют по табл. 1:

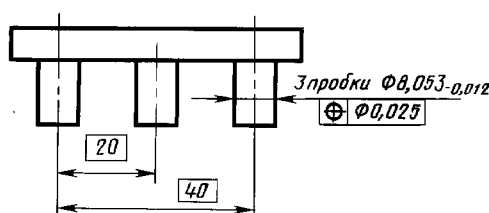
$$T_{Pk} = 0,025 \text{ мм}$$

При нормировании и контроле размеров, координирующих оси пробок, должны быть соблюдены следующие требования (по табл. 3, п. 3, для $T_{Pk} = 0,025$ мм):

а) предельные отклонения размеров между осями двух любых пробок $\delta L_{\Sigma k} = \pm 0,016$ мм;

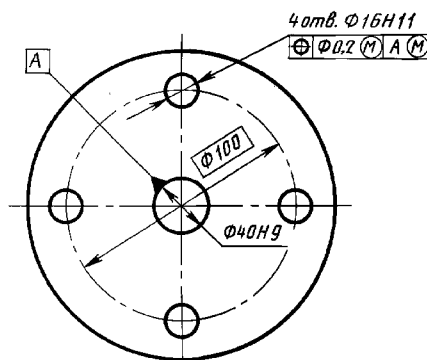
б) предельные отклонения осей пробок от общей плоскости $\delta y_k = \pm 0,008$ мм.

1.4. Схема калибра с указанием размеров и допусков приведена на черт. 2.



Черт. 2

П р и м е р 2. Рассчитать калибр для контроля расположения отверстий в детали, показанной на черт. 3.



Черт. 3

С. 17 ГОСТ 16085—80

2.1. Предельные отклонения и допуски диаметров измерительных элементов (пробок) калибра определяют по табл. 1 при $T_p = 0,2$ мм:

для пробок, контролирующих расположение отверстий диаметром 16Н11:

$$F = 0,026 \text{ мм}; H = 0,008 \text{ мм}; W = 0,01 \text{ мм};$$

для базовой пробки:

$$H_0 = H = 0,008 \text{ мм}; W_0 = W = 0,01 \text{ мм}.$$

2.2. Предельные отклонения пробок калибра рассчитывают по формулам табл. 2:

для базовой пробки:

$$d_{k0\max} = d_{G0-W} = 40 \text{ мм}$$

(размер поэлементного проходного предельно изношенного калибра определяют по ГОСТ 24853—81)

$$d_{k0\min} = 40 - 0,008 = 39,992 \text{ мм}$$

$$d_{k0-W} = 40 - 0,008 - 0,010 = 39,982 \text{ мм}$$

для остальных пробок:

$$d_{k\max} = 16 - 0,2 + 0,026 + 0,008 = 15,834 \text{ мм};$$

$$d_{k\min} = 15,834 - 0,008 = 15,826 \text{ мм};$$

$$d_{k-W} = 15,834 - 0,008 - 0,010 = 15,816 \text{ мм}$$

2.3. Позиционный допуск осей пробок (кроме базовой) калибра определяют по табл. 1:

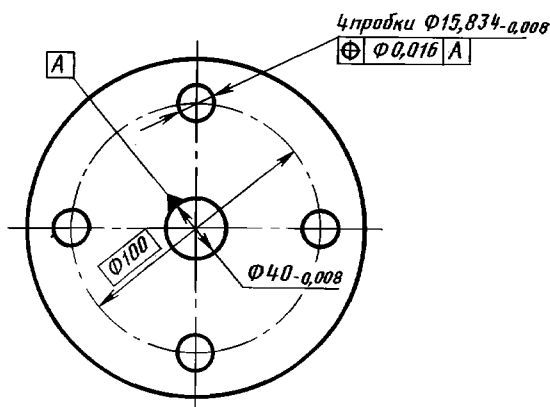
$$T_{pk} = 0,016 \text{ мм}$$

При нормировании и контроле размеров, координирующих оси пробок, должны быть соблюдены следующие требования (по табл. 4а, п. 3 и 4б, для $T_{pk} = 0,016$):

а) предельные отклонения размера между осью каждой пробки и осью базовой пробки $\delta R_k = \pm 0,0055$ мм;

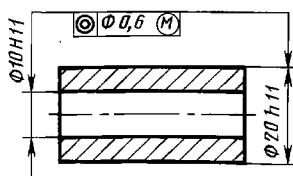
б) предельные отклонения центрального угла между осями двух любых пробок, расположенных на окружности диаметром 100 мм, $\delta \alpha_{\Sigma k} = 50''$, база — ось центральной пробки калибра.

2.4. Схема калибра с указанием исполнительных размеров и допусков приведена на черт. 4.



Черт. 4

Пример 3. Рассчитать калибр для контроля соосности наружной и внутренней поверхности детали, показанной на черт. 5.



Черт. 5

3.1. Позиционный допуск осей поверхностей детали определяют по табл. 2 (пункт 4) справочного приложения 1:

$$T_{P1} = T_{P2} = 0,3 \text{ мм}$$

3.2. Предельные отклонения и допуски измерительных элементов калибра определяют по табл. 1 при $T_P = 0,3 \text{ мм}$:

$$F_1 = F_2 = 0,032 \text{ мм}; H_1 = H_2 = 0,01 \text{ мм}$$

$$W_1 = W_2 = 0,012 \text{ мм}; T_{Pk1} = T_{Pk2} = 0,02 \text{ мм}$$

3.3. Предельные размеры измерительных элементов калибра рассчитывают по формулам табл. 2 для элемента, контролирующего наружную поверхность детали:

$$d_{k1\min} = 20 + 0,3 - 0,032 = 20,268 \text{ мм}$$

$$d_{k1\max} = 20,268 + 0,010 = 20,278 \text{ мм}$$

$$d_{k1-W} = 20,268 + 0,010 + 0,012 = 20,29 \text{ мм}$$

для элемента, контролирующего внутреннюю поверхность детали:

$$d_{k2\max} = 10 - 0,3 + 0,032 = 9,732 \text{ мм}$$

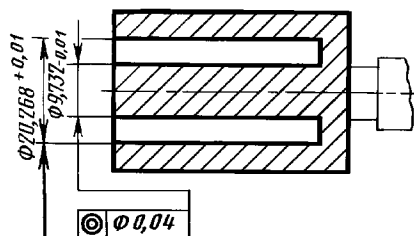
$$d_{k2\min} = 9,732 - 0,010 = 9,722 \text{ мм}$$

$$d_{k2-W} = 9,732 - 0,010 - 0,012 = 9,710 \text{ мм}$$

3.4. Допуск соосности измерительных элементов калибра определяют по табл. 5:

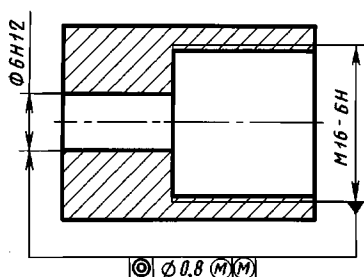
$$T_{Ck} = T_{P1} + T_{P2} = 0,02 + 0,02 = 0,04 \text{ мм}$$

3.5. Схема калибра с указанием размеров и допусков измерительных элементов приведена на черт. 6.



Черт. 6

Пример 4. Рассчитать калибр для контроля соосности гладкой цилиндрической поверхности относительно резьбы в детали, показанной на черт. 7.



Черт. 7

4.1. Позиционный допуск осей поверхностей детали определяют по табл. 2 (пункт 1) справочного приложения 1:

для гладкого измерительного элемента $T_P = 0,8 \text{ мм}$;

для резьбового (базового) измерительного элемента $T_P = 0$.

4.2. Предельные отклонения и допуски измерительных элементов калибра определяют по табл. 1 при $T_P = 0,8 \text{ мм}$;

для гладкого измерительного элемента:

$$F = 0,066 \text{ мм}; H = 0,016 \text{ мм}; W = 0,02 \text{ мм}; T_{Pk} = 0,03 \text{ мм};$$

для резьбового измерительного элемента;

$$H_0 = H = 0,016 \text{ мм}; W_0 = W = 0,02 \text{ мм}.$$

С. 19 ГОСТ 16085—80

4.3. Предельные размеры измерительных элементов калибра рассчитывают по формулам табл. 2: для гладкого измерительного элемента:

$$\begin{aligned}d_{k\max} &= 6 - 0,8 + 0,066 + 0,016 = 5,282 \text{ мм}; \\d_{k\min} &= 5,282 - 0,016 = 5,266 \text{ мм}; \\d_{k-W} &= 5,282 - 0,016 - 0,02 = 5,246 \text{ мм}.\end{aligned}$$

для резьбового измерительного элемента (по среднему диаметру):

$$d_{k0\max} = d_{G0-W} = 14,696 \text{ мм}.$$

(размер d_{G0-W} определяют по ГОСТ 24997—81)

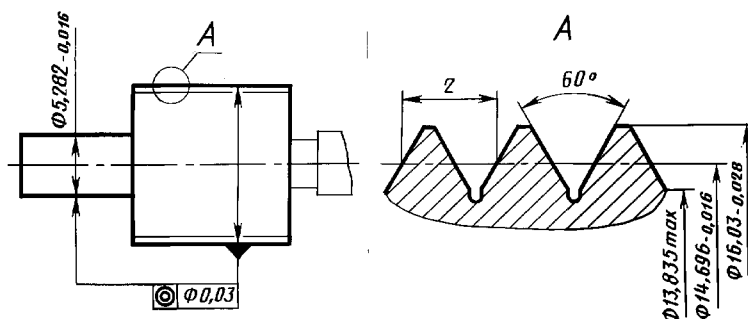
$$\begin{aligned}d_{k0\min} &= 14,696 - 0,016 = 14,68 \text{ мм}; \\d_{k0-W} &= 14,696 - 0,016 - 0,02 = 14,66 \text{ мм}.\end{aligned}$$

Наружный и внутренний диаметры резьбового измерительного элемента, указанные на черт. 8, определяют по ГОСТ 24997—81.

4. Допуск соосности гладкого измерительного элемента калибра относительно резьбового измерительного элемента определяют по табл. 5.

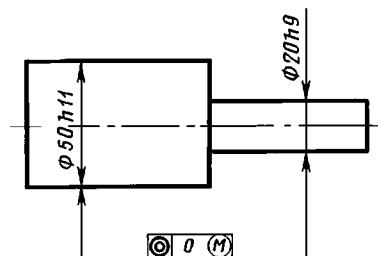
$$T_{Ck} = T_{Pk} = 0,03 \text{ мм}.$$

4.5. Схема калибра с указанием размеров и допусков измерительных элементов приведена на черт. 8.



Черт. 8

Пр и м е р 5. Рассчитать калибр для контроля соосности поверхности детали, показанной на черт. 9.



Черт. 9

5.1 Калибры для контроля зависимого допуска соосности, равного нулю, рассчитывают в соответствии с п. 2.8 настоящего стандарта.

5.2. Предельные отклонения и допуски измерительных элементов калибра определяют по СТ СЭВ 157—75 и п. 2.8 настоящего стандарта (обозначения z_1 , H_1 , y_1 по ГОСТ 24853—81);

Для измерительного элемента, контролирующего диаметр 50 h11;

$$z_1 = 0,022 \text{ мм}; H_1 = 0,011 \text{ мм}; y_1 = 0; T_{Pk} = 0,011 \text{ мм}.$$

Для измерительного элемента, контролирующего диаметр 20 h9:

$$z_1 = 0,009 \text{ мм}; H_1 = 0,006 \text{ мм}; y_1 = 0; T_{Pk} = 0,006 \text{ мм}.$$

5.3. Предельные размеры измерительных элементов калибра рассчитываются по формулам табл. 1 ГОСТ 24853—81.

$$\begin{aligned}d_{k1\min} &= 50 - 0,022 - 0,0055 = 49,9725 \text{ мм}; \\d_{k1\max} &= 50 - 0,022 + 0,0055 = 49,9835 \text{ мм}; \\d_{k1-W} &= 50 \text{ мм};\end{aligned}$$

$$d_{k2\min} = 20 - 0,009 - 0,003 = 19,988 \text{ мм};$$

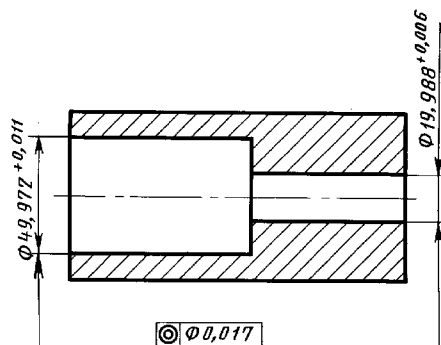
$$d_{k2\max} = 20 - 0,009 + 0,003 = 19,994 \text{ мм};$$

$$d_{k2-W} = 20 \text{ мм}.$$

5.4. Допуск соосности измерительных элементов калибра определяют в соответствии с п. 2.8 и табл. 5:

$$T_{Ck} = 0,011 + 0,006 = 0,017 \text{ мм}.$$

5.5. Схема калибра с указанием размеров и допусков измерительных элементов калибра приведена на черт. 10



Черт. 10

(Измененная редакция, Изм. № 1).

Поправка к ГОСТ 16085—80 Калибры для контроля расположения поверхностей. Допуски (см. сб. «Калибры. Часть 1». Издание 2003 г.)

В каком месте	Должно быть
<p>Пункт 2.6. Таблица 2. Графа «для измерительных элементов, контролирующих расположение валов (выступов)». Для базового измерительного элемента</p>	$\begin{aligned}d_{k0min} &= d_{G0-W} \\ d_{k0max} &= d_{G0-W} + H_0 \\ d_{k0-W} &= d_{G0-W} + H_0 + W_0\end{aligned}$

(ИУС № 1 2008 г.)