ОСНОВНЫЕ НОРМЫ ВЗАИМОЗАМЕНЯЕМОСТИ

СОЕДИНЕНИЯ ШЛИЦЕВЫЕ ПРЯМОБОЧНЫЕ

РАЗМЕРЫ И ДОПУСКИ

Издание официальное

Поправка к ГОСТ 1139—80 Основные нормы взаимозаменяемости, Соединения шлицевые прямобочные. Размеры и допуски

В каком месте	Напечатано	Должно быть
Пункт 2.7. Формула	$D-8\times36\times40\frac{H7}{h7}\times7\frac{10}{h9}$	$D-8\times36\times40\frac{H7}{h7}\times7\frac{F10}{h9}$
Информационные данные. Пункт 5 Пункт 6, таблица	5. ВЗАМЕН ГОСТ 1139—58 —	5. ВВЕДЕН ВПЕРВЫЕ ГОСТ 1139—58 2.8

(ИУС № 9 2011 г.)

УДК 621.831:006.354 Группа Г14

межгосударственный стандарт

Основные нормы взаимозаменяемости

СОЕДИНЕНИЯ ШЛИЦЕВЫЕ ПРЯМОБОЧНЫЕ

Размеры и допуски

ΓΟCT 1139-80

Basic norms of interchangeability. Straight-sided splined joints.

Dimensions and tolerances

MKC 21.120.30

Дата введения 01.01.82

Настоящий стандарт распространяется на шлицевые соединения общего назначения с прямобочным профилем зубьев, расположенных параллельно оси соединения и с боковыми сторонами профиля, параллельными оси симметрии шлица вне окружности диаметра d, и устанавливает число зубьев, номинальные размеры соединений легкой, средней и тяжелой серий, а также допуски для соединений с центрированием по внутреннему диаметру, по наружному диаметру и по боковым сторонам зубьев.

Стандарт не распространяется на специальные шлицевые соединения, которые отличаются от регламентируемых настоящим стандартом номинальными размерами и видом центрирования.

Стандарт не распространяется на изделия, спроектированные до 1980 г.

Стандарт полностью соответствует стандарту СТ СЭВ 6844—89.

(Измененная редакция, Изм. № 2).

1. РАЗМЕРЫ

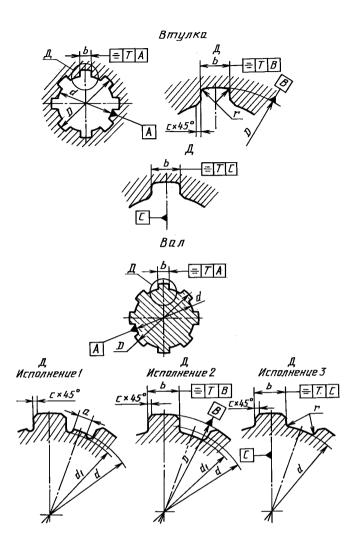
1.1. Основные размеры и числа зубьев шлицевых соединений должны соответствовать указанным на чертеже и в табл. 1-3.

Издание официальное

Перепечатка воспрещена



С. 2 ГОСТ 1139-80



Размеры легкой серии, мм

Таблица 1

$z \times d \times D$	Число	d	d D	b	<i>d</i> ₁ , не	а, не		c	<i>r</i> , не
	зубьев д		2	Ů	менее	менее	Номин,	Пред. откл.	более
$6 \times 23 \times 26$	6	23	26	6	22,1	3,54	0,3	+0,2	0,2
$6 \times 26 \times 30$	6	26	30	6	24,6	3,85	0,3	+0,2	0,2
$6 \times 28 \times 32$	6	28	32	7	26,7	4,03	0,3	+0,2	0,2
$8 \times 32 \times 36$	8	32	36	6	30,4	2,71	0,4	+0,2	0,3
$8 \times 36 \times 40$	8	36	40	7	34,5	3,46	0,4	+0,2	0,3
$8 \times 42 \times 46$	8	42	46	8	40,4	5,03	0,4	+0,2	0,3
$8 \times 46 \times 50$	8	46	50	9	44,6	5,75	0,4	+0,2	0,3
$8 \times 52 \times 58$	8	52	58	10	49,7	4,89	0,5	+0,3	0,5
$8 \times 56 \times 62$	8	56	62	10	53,6	6,38	0,5	+0,3	0,5
$8 \times 62 \times 68$	8	62	68	12	59,8	7,31	0,5	+0,3	0,5
$10 \times 72 \times 78$	10	72	78	12	69,6	5,45	0,5	+0,3	0,5
$10 \times 82 \times 88$	10	82	88	12	79,3	8,62	0,5	+0,3	0,5
$10 \times 92 \times 98$	10	92	98	14	89,4	10,08	0,5	+0,3	0,5
$10 \times 102 \times 108$	10	102	108	16	99,9	11,49	0,5	+0,3	0,5
$10\times112\times120$	10	112	120	18	108,8	10,72	0,5	+0,3	0,5

Таблица 2

Размеры средней серии, мм

$z \times d \times D$	Число	d	D	b	<i>d</i> ₁ , не	а, не	-	c	<i>r</i> , не
Z× u× D	зубьев z	и	<i>D</i>		менее	менее	Номин.	Пред. откл.	более
$6 \times 11 \times 14$	6	11	14	3,0	9,9	_	0,3	+0,2	0,2
$6 \times 13 \times 16$	6	13	16	3,5	12,0	_	0,3	+0,2	0,2
$6 \times 16 \times 20$	6	16	20	4,0	14,5	_	0,3	+0,2	0,2
$6 \times 18 \times 22$	6	18	22	5,0	16,7	_	0,3	+0,2	0,2
$6 \times 21 \times 25$	6	21	25	5,0	19,5	1,95	0,3	+0,2	0,2
$6 \times 23 \times 28$	6	23	28	6,0	21,3	1,34	0,3	+0,2	0,2
$6 \times 26 \times 32$	6	26	32	6,0	23,4	1,65	0,4	+0,2	0,3
$6 \times 28 \times 34$	6	28	34	7,0	25,9	1,70	0,4	+0,2	0,3
$8 \times 32 \times 38$	8	32	38	6,0	29,4	_	0,4	+0,2	0,3
$8 \times 36 \times 42$	8	36	42	7,0	33,5	1,02	0,4	+0,2	0,3
$8 \times 42 \times 48$	8	42	48	8,0	39,5	2,57	0,4	+0,2	0,3
$8 \times 46 \times 54$	8	46	54	9,0	42,7	–	0,5	+0,3	0,5
$8 \times 52 \times 60$	8	52	60	10,0	48,7	2,44	0,5	+0,3	0,5
$8 \times 56 \times 65$	8	56	65	10,0	52,2	2,50	0,5	+0,3	0,5
$8 \times 62 \times 72$	8	62	72	12,0	57,8	2,40	0,5	+0,3	0,5
$10 \times 72 \times 82$	10	72	82	12,0	67,4	–	0,5	+0,3	0,5
$10 \times 82 \times 92$	10	82	92	12,0	77,1	3,00	0,5	+0,3	0,5
$10\times92\times102$	10	92	102	14,0	87,3	4,50	0,5	+0,3	0,5
$10\times102\times112$	10	102	112	16,0	97,7	6,30	0,5	+0,3	0,5
$10\times112\times125$	10	112	125	18,0	106,3	4,40	0,5	+0,3	0,5

Таблица 3

Размеры тяжелой серии, мм

$z \times d \times D$	Число	d	D	b	<i>d</i> ₁ , не		c	<i>r</i> , не более
2× u× D	зубьев <i>z</i>	<i>u</i>	D	b .	менее	Номин.	Пред. откл.	7, He donce
$10 \times 16 \times 20$	10	16	20	2,5	14,1	0,3	+0,2	0,2
$10 \times 18 \times 23$	10	18	23	3,0	15,6	0,3	+0,2	0,2
$10 \times 21 \times 26$	10	21	26	3,0	18,5	0,3	+0,2	0,2
$10 \times 23 \times 29$	10	23	29	4,0	20,3	0,3	+0,2	0,2
$10 \times 26 \times 32$	10	26	32	4,0	23,0	0,4	+0,2	0,3
$10 \times 28 \times 35$	10	28	35	4,0	24,4	0,4	+0,2	0,3
$10 \times 32 \times 40$	10	32	40	5,0	28,0	0,4	+0,2	0,3
$10 \times 36 \times 45$	10	36	45	5,0	31,3	0,4	+0,2	0,3
$10 \times 42 \times 52$	10	42	52	6,0	36,9	0,4	+0,2	0,3
$10 \times 46 \times 56$	10	46	56	7,0	40,9	0,5	+0,3	0,5
$16 \times 52 \times 60$	16	52	60	5,0	47,0	0,5	+0,3	0,5
$16 \times 56 \times 65$	16	56	65	5,0	50,6	0,5	+0,3	0,5
$16 \times 62 \times 72$	16	62	72	6,0	56,1	0,5	+0,3	0,5
$16 \times 72 \times 82$	16	72	82	7,0	65,9	0,5	+0,3	0,5
$20 \times 82 \times 92$	20	82	92	6,0	75,6	0,5	+0,3	0,5
$20\times 92\times 102$	20	92	102	7,0	85,5	0,5	+0,3	0,5
$20 \times 102 \times 115$	20	102	115	8,0	94,0	0,5	+0,3	0,5
$20 \times 112 \times 125$	20	112	125	9,0	104,0	0,5	+0,3	0,5

- Примечания: 1. Исполнение 1 дано для изготовления валов соединений легкой и средней серий методом обкатывания. Валы соединений тяжелой серии методом обкатывания не изготовляются.
- 2. Шлицевые валы исполнений 1 и 3 изготовляются при центрировании по внутреннему диаметру, исполнения 2 — при центрировании по наружному диаметру и боковым сторонам зубьев.

(Измененная редакция, Изм. № 2).

1.2. (Исключен, Изм. № 2).

С. 4 ГОСТ 1139-80

1.3. Фаска у пазов отверстия втулки может быть заменена закруглением с радиусом, равным величине фаски c.

2. ДОПУСКИ

- 2.1. Общие положения, допуски и основные отклонения размеров d, D, b шлицевого соединения по ГОСТ 25346.
- 2.2. Поля допусков шлицевых валов и втулок для образования посадок при различных видах центрирования должны соответствовать указанным в табл. 4; 5; 5а.

Поля допусков, заключенные в квадратные скобки, являются рекомендуемыми, а поля допусков, отмеченные звездочками — предпочтительными из числа рекомендуемых (поля допусков, применяемые в ИСО).

Таблица 4 Поля допусков шлицевых валов и втулок для образования посадок при центрировании по внутреннему диаметру

coe	Ви	д Iения		_		Под	вижное					Неподвижное						
3	J	Вгулка	Н8	[H7]*								[H7]*						
Поля допусков	d	Вал	e8		[f7]*			[g6] [g7]* h7			h7	[1]	h7]*	[js	:6] j	s7	ne	5
Пол	ь	Втулка	[D9] D10 [F10]	[D9] [F10]	D9	F8	[H9]* [H11]*	D9 F10	F8	[H9]* [H11]*	D9 F10	<u> E</u>	H8 [9] * 11] *	F8 F10	D9	Н8	F8 F10	Н8
		Вал	d9 e8 [e9]	e8 f7 e9 f8 [f9]	h9	f7 f8 h7 h9	[d10]* [f9]*	f8 h8 h9	f7 [h7]	[d10]* [f9]*	f8 [h9]	h6 h8	[h7] [h10]*		[js7] [K7]	[js7]	h7 [js7]	js7

Примечания:

- 1. Поля допусков F10 и H11 применяются только для закаленных нешлифованных втулок.
- 2. Поле допуска h9 применяется при чистовом фрезеровании незакаленных шлицевых валов.

Таблица 5

Поля допусков шлицевых валов и втулок для образования посадок при центрировании по наружному диаметру

Вид	д соедине	ния			_]	Подвижно	=			Неподвижное		
		Втулка	H8 H10 H11			[H	[7]			[H	[H7]	
Поля допус-	D	Вал	d8 e8 h7		[f7]		[g	6]	[h7]	[js6]	n6	
ков	<u> </u>	Втулка	D9 F8 H11	[D9] F8 [F10]	[F8] [F10]	D9	D9 [F8]	F8	D9 F8	D9 [F8]	D9 F8	
	в Вал		d8 e8 d10	[d9] e8 [h9]	[f7] [f8] h8	f7 h8 h9	f7 h9	h8	f7	h8 [js7]	h8 js7	

Примечания:

- 1. Поля допусков Н10 и Н11 применяются только для закаленных втулок, не подлежащих дополнительной обработке.
 - 2. Поле допуска h9 применяется при чистовом фрезеровании незакаленных шлицевых валов.

Таблица 5а

Поля допусков шлицевых валов и втулок для образования посадок при центрировании по боковым сторонам шлицев

Вид соединения	Подв	ижное		Неподвижное
Поля допусков	Втулка	[D9] F8	[F10]	D9 [F8] F10
размера	Вал		e9 [f8] 19	[js7] k7

Примечание. Рекомендуется применять поле допуска е 9 для незакаленных валов.

(Измененная редакция, Изм. № 2).

- 2.3. Рекомендуемые посадки валов и втулок приведены в приложении 1.
- 2.4. Поля допусков нецентрирующих диаметров должны соответствовать указанным в табл. 6.

Таблица 6

			Поле допуска					
Нецентрирующий диаметр	Вид центрирования	Вал*						
		Подвижное соединение	Неподвижное соединение	Втулка				
d	Π о D или b	_		H11				
D	По d или b	[a11]* d10 f9	[a11]* f9, h10	[H10]*, H11 H12				

^{*} Диаметр d не менее диаметра d_1 .

(Измененная редакция, Изм. № 2).

2.4.1. Допуски симметричности боковых сторон шлицев в диаметральном выражении по отношению к оси симметрии центрирующего элемента должны соответствовать указанным в табл. 7.

Таблица 7

<i>b</i>	2,5; 3	3,5; 4; 5; 6	7; 8; 9; 10	12; 14; 16; 18
IT7	0,010	0,012	0,015	0,018

(Введен дополнительно, Изм. № 2).

- 2.5. При длине шлицевого вала или втулки, превышающей длину комплексного калибра, предельные отклонения от параллельности сторон зубьев вала и пазов втулки относительно оси центрирующей поверхности не должны превышать на длине 100 мм:
 - 0.03 мм в соединениях повышенной точности с допусками на размер b от IT6 до IT8;
 - 0.05 мм в соединениях нормальной точности с допусками на размер b от IT9 до IT10.
 - 2.6. Рекомендации по контролю шлицевых соединений приведены в приложении 2.
- 2.7. Пример условного обозначения соединения с числом зубьев z=8, внутренним диаметром d=36 мм, наружным диаметром D=40 мм, шириной зуба b=7 мм, с центрированием по внутреннему диаметру, с посадкой по диаметру центрирования $\frac{H7}{17}$ по нецентрирошему диаметру $\frac{H12}{a11}$ и по размеру $b = \frac{H9}{19}$.

$$d - 8 \times 36 \frac{\text{H7}}{\text{f7}} \times 40 \frac{\text{H12}}{\text{a11}} \times 7 \frac{\text{H9}}{\text{f9}}$$

С. 6 ГОСТ 1139-80

То же, при центрировании по наружному диаметру с посадкой по диаметру центрирования $\frac{H7}{h7}$ и по размеру $b \, \frac{F10}{h9}$:

$$D - 8 \times 36 \times 40 \frac{H7}{h7} \times 7 \frac{10}{h9}$$

То же, при центрировании по боковым сторонам:

$$b-8\times36\times40\,\frac{\rm H12}{\rm a11}\times7\,\frac{\rm D9}{\rm f8}$$

 Π р и м е р у с л о в н о г о о б о з н а ч е н и я втулки того же соединения при центрировании по внутреннему диаметру:

$$d - 8 \times 36 \text{ H}7 \times 40 \text{ H}12 \times 7 \text{ H}9$$

То же, вала:

$$d - 8 \times 36 f7 \times 40 a11 \times 7 f9$$
.

(Измененная редакция, Изм. № 2).

2.8. Допускается при необходимости обеспечения взаимозаменяемости в изделиях, спроектированных до 1 января 1980 г., выполнять шлицевые элементы деталей по ГОСТ 1139.

(Введен дополнительно, Изм. № 1).

ПРИЛОЖЕНИЕ 1 Рекомендуемое

РЕКОМЕНДУЕМЫЕ ПОСАДКИ ВАЛОВ И ВТУЛОК

Допуски и посадки, приведенные в настоящем стандарте, не распространяются на шлицевые прямобочные соединения неответственных деталей изделий (например, деталей, не передающих крутящий момент, зубчатые шайбы и т. п.).

В табл. 1—3 приведены поля допусков шлицевых валов и втулок для образования посадок при различных видах центрирования.

1. Центрирование по внутреннему диаметру

Таблица 1

Посадки центрирующего диаметра

Поле допуска втулки	Основное отклонение вала								
	e	f	g	h	js	n			
H7; H8	H8 e8	H7 f7	$\frac{\text{H7}}{\text{g6}}$ $\frac{\text{H7}}{\text{g7}}$	H7 h7	H7 js6 H7 js7	<u>H7</u> n6			

Таблица 1а

Посадки по боковым сторонам шлицев

Поле		Основное отклонение вала						
допуска втулки	d	е	f	h	js	k		
D9	<u>D9</u> d9	$\frac{D9}{e8}$ $\frac{D9}{e9}$	$\begin{array}{ccc} \underline{D9} & \underline{D9} & \underline{D9} \\ \hline \underline{f7} & \underline{f8} & \underline{f9} \end{array}$	<u>D9</u> <u>D9</u> h9	<u>D9</u> js7	$\frac{D9}{k7}$		
D10	<u>D10</u> d9	<u>D10</u> e9	_	_	_	_		
F8	_	_	$\frac{F8}{f7}$ $\frac{F8}{f8}$	$\frac{F8}{h7} \qquad \frac{F8}{h9}$	$\frac{F8}{js7}$	$\frac{F8}{k7}$		
F10	F10 d9	$\frac{\text{F10}}{\text{e8}}$ $\frac{\text{F10}}{\text{e9}}$	$\begin{array}{c c} \underline{F10} & \underline{F10} & \underline{F10} \\ \hline f7 & f8 & \underline{f9} \end{array}$	$\frac{F10}{h7} \qquad \frac{F10}{h8} \qquad \frac{F10}{h9}$	F10 js7	F10 k7		
Н8	_	_	_	H8 H8 h8	H8 js7	_		
Н9	H9 d10	_	H9 f9	$\begin{array}{ c c c c }\hline H9 & \hline H9 & \hline H9 \\ \hline h7 & h8 & \hline h10 \\ \hline \end{array}$	_	_		
H11	H11 d10	_	<u>H11</u> f9	$\begin{array}{ c c c c c }\hline \underline{H11} & \underline{H11} & \underline{H11} \\ \hline h7 & h8 & \underline{H11} \\ \hline \end{array}$	_	_		

Таблица 2

Центрирование по наружному диаметру Посадки центрирующего диаметра

Поле допуска	Поле допуска вала									
втулки	d	e	f	g	h	js	n			
H7	_	_	H7 f7	$\frac{\text{H7}}{\text{g6}}$	$\frac{\text{H7}}{\text{h7}}$	$\frac{H7}{\text{js}6}$	H7 n6			
Н8	H8 d8	<u>H8</u> e8	_	_	H8 h7	_	_			
H10	H10 d8	H10 e8	_	_	_	_	_			

Таблица 2а

Посадки по боковым сторонам шлицев в

Поле допуска втулки	Поле допуска вала						
	d	e	f	h	js		
D9	$\frac{D9}{d9}$	<u>D9</u> e8	<u>D9</u> f7	D9 h8 h9	D9 js7		
F8	_	F8 e8		F8 h8	$\frac{F8}{\text{js}7}$		
F10	F10 d9	F10 e8	$ \begin{array}{ c c } \hline F10 \\ f7 \end{array} \qquad \begin{array}{ c c } \hline F10 \\ f8 \end{array} $	F10 h9	_		

Центрирование по боковым сторонам шлицев

Таблица 3

Посадка по боковым сторонам шлицев

Поле допуска втулки	Поле допуска вала						
	đ	e	f	h	js	k	
D9	<u>D9</u> d9	$\frac{D9}{e8}$	<u>D9</u> <u>B</u> <u>D9</u>	D9 D9 h9	<u>D9</u> js7	<u>D9</u> k7	
F8	_	F8 e8	F8 f8	_	$\frac{F8}{js7}$	_	
F10	F10 d9	F10 e8	$\frac{\boxed{\text{F10}}}{\text{f8}} \frac{\text{F10}}{\text{f9}}$	$\frac{F10}{h8} \qquad \frac{F10}{h9}$	F10 js7	F10 k7	

 Π р и м е ч а н и е. В табл. 1, 1а, 2, 2а, 3 посадки, заключенные в квадратные рамки, являются предпочтительными.

ПРИЛОЖЕНИЕ 1. (Измененная редакция, Изм. № 2).

ПРИЛОЖЕНИЕ 2 Рекомендуемое

РЕКОМЕНДАЦИИ ПО КОНТРОЛЮ ШЛИЦЕВЫХ СОЕДИНЕНИЙ

- 1. Шлицевые соединения контролируют комплексными калибрами, при этом поэлементный контроль осуществляют непроходными калибрами или измерительными приборами.
 - В спорных случаях контроль комплексным калибром является главным.
- 2. При использовании комплексных калибров отверстие считают годным, если комплексный калибр-пробка проходит, а диаметры и ширина паза не выходят за установленные верхние пределы; вал считают годным, если комплексный калибр-кольцо проходит, а диаметры и толщина зуба не выходят за установленные нижние пределы.
 - 3. Комплексные калибры должны соответствовать ГОСТ 24960 ГОСТ 24968. (Введен дополнительно, Изм. № 2).

ИНФОРМАЦИОННЫЕ ДАННЫЕ

- 1. РАЗРАБОТАН И ВНЕСЕН Государственным Комитетом по стандартам
- 2. УТВЕРЖДЕН И ВВЕДЕН В ДЕЙСТВИЕ Постановлением Государственного Комитета по стандартам от 03.06.80 № 2516
- 3. Стандарт полностью соответствует СТ СЭВ 6844-89
- 4. Стандарт соответствует ИСО 14—1982 в части номинальных размеров и полей допусков при центрировании по внутреннему диаметру
- 5. B3AMEH FOCT 1139-58
- 6. ССЫЛОЧНЫЕ НОРМАТИВНО-ТЕХНИЧЕСКИЕ ДОКУМЕНТЫ

Обозначение НТД, на который дана ссылка	Номер пункта, приложения
ΓΟCT 24960—81	Приложение 2
ΓΟCT 24961—81	Приложение 2
ΓΟCT 24962—81	Приложение 2
ΓΟCT 24963—81	Приложение 2
ГОСТ 24964—81	Приложение 2
ГОСТ 24965—81	Приложение 2
ГОСТ 24966—81	Приложение 2
ГОСТ 24967—81	Приложение 2
ГОСТ 24968—81	Приложение 2
ГОСТ 25346—89	2.1

- 7. Ограничение срока действия снято Постановлением Госстандарта от 26.10.90 № 2695
- 8. ИЗДАНИЕ (июль 2003 г.) с Изменениями № 1, 2, утвержденными в январе 1982 г., октябре 1990 г. (ИУС 3—82, 1—91)

Редактор *Р.Г. Говердовская*Технический редактор *В.Н. Прусакова*Корректор *М.С. Кабашова*Компьютерная верстка *Е.Н. Мартемьяновой*

Изд. лиц. № 02354 от 14.07.2000. Сдано в набор 07.07.2003. Подписано в печать 25.08.2003. Усл. печ. л. 1,40. Уч.-изд. л. 0,90. Тираж 162 экз. С 11700. Зак. 733.

ИПК Издательство стандартов, 107076 Москва, Колодезный пер., 14. http://www.standards.ru e-mail: info@standards.ru Набрано в Издательстве на ПЭВМ Филиал ИПК Издательство стандартов — тип. «Московский печатник», 105062 Москва, Лялин пер., 6. Плр № 080102