ГОСУДАРСТВЕННЫЕ СТАНДАРТЫ

ОСНОВНЫЕ НОРМЫ ВЗАИМОЗАМЕНЯЕМОСТИ

ДОПУСКИ И ПОСАДКИ

Издание официальное

Москва
ИПК ИЗДАТЕЛЬСТВО СТАНДАРТОВ
2004

gost.e-ecolog.ru

УДК 621.753.1+621.753.2:621+681.2:006.354

ОТ ИЗДАТЕЛЬСТВА

Сборник «Основные нормы взаимозаменяемости. Допуски и посадки» содержит стандарты, утвержденные до 1 января 2004 г.

В стандарты внесены изменения, принятые до указанного срока.

Сборник рассчитан на инженерно-технических работников машиностроительной и приборостроительной отраслей промышленности.

Текущая информация о вновь утвержденных и пересмотренных стандартах, а также о принятых к ним изменениях публикуется в выпускаемом ежемесячно информационном указателе «Национальные стандарты».

© ИПК Издательство стандартов, 2004

Группа Г12

МЕЖГОСУДАРСТВЕННЫЙ СТАНДАРТ

ДОПУСКИ И ПОСАДКИ

Основные определения

ГОСТ 7713—62

Limits and fits.
Basic definitions

МКС 17.040.10
ОКСТУ 0070

Дата введения 01.01.63

1. Настоящий стандарт распространяется на гладкие цилиндрические соединения и плоские соединения с параллельными плоскостями* и устанавливает основные определения для системы допусков и посадок ОСТ, определяемой следующими стандартами: ГОСТ 11472, ГОСТ 8809, ГОСТ 3047, ОСТ НКМ 1011, ОСТ НКМ 1041, ОСТ 1012, ОСТ 1042, ОСТ 1043, ОСТ 1044, ОСТ НКМ 1016, ОСТ 1013, ОСТ 1069, ОСТ НКМ 1017, ОСТ 1014, ОСТ 1015, ОСТ НКМ 1021, ОСТ 1022, ОСТ 1142, ОСТ 1143, ОСТ НКМ 1026, ОСТ 1023, ОСТ НКМ 1027, ОСТ 1024, ОСТ 1025, ОСТ 1010, ГОСТ 2689, ГОСТ 11710.

Примечания:

1. Предельные отклонения и допуски, устанавливаемые стандартами на допуски и посадки, относятся к деталям, размеры которых определены при нормальной температуре 20 °С по ГОСТ 9249.

2. Обозначение допусков и посадок на чертежах — по ГОСТ 2.307.

(Измененная редакция, Изм. № 3).

2. В соединении двух деталей, входящих одна в другую, различают **охватывающую и охватываемую** поверхности соединения. Если охватывающая и охватываемая поверхности являются круглыми цилиндрическими поверхностями, то соединение называется **гладким цилиндрическим.** Если охватывающая и охватываемая поверхности образованы двумя параллельными плоскостями каждая, то соединение называется **плоским с параллельными плоскостями.** У цилиндрических соединений охватывающая поверхность носит общее название **отверстие,** а охватываемая — **вал.**

Примечание. Названия «отверстие» и «вал» условно применимы также и к другим охватывающим и охватываемым поверхностям.

3. **Номинальным размером** называется основной размер, определенный исходя из функционального назначения детали и служащий началом отсчета отклонений. Общий для отверстия и вала, составляющих соединение, номинальный размер называется **номинальным размером соединения.**

Примечания:

1. Под размером в системе допусков и посадок понимается в цилиндрических соединениях диаметр, в плоских — расстояние между параллельными плоскостями.

2. Номинальные размеры должны выбираться по ГОСТ 6636.

4. **Действительным размером** называется размер, полученный в результате измерения с допустимой погрешностью.

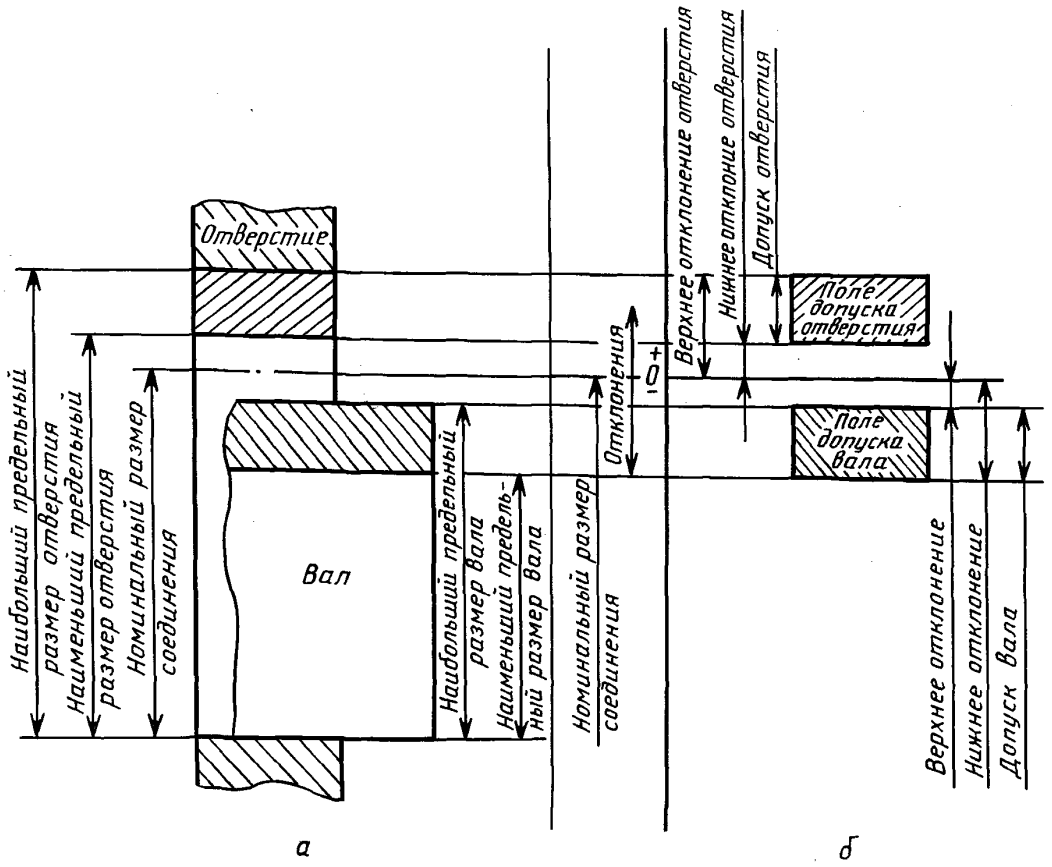
5. **Предельными размерами** называются два предельных значения размера, между которыми должен находиться действительный размер. Большее из них называется наибольшим предельным размером, меньшее — наименьшим предельным размером (черт. 1*а*).

Примечание. Предельными размерами ограничиваются действительные размеры годных деталей, полученные измерением с допустимой погрешностью. Случаи, когда предельными размерами должны ограничиваться действительные размеры с учетом погрешностей измерения, следует оговаривать особо.

---

* Применение стандарта для вновь разрабатываемых изделий не допускается.

Издание официальное **Перепечатка воспрещена**



Черт. 1

6. **Отклонением размера** называется алгебраическая разность между размером и его номинальным значением. Отклонение является положительным, если размер больше номинального, и отрицательным, если размер меньше номинального.

Действительным отклонением называется алгебраическая разность между действительным и номинальным размерами.

Верхним предельным отклонением называется алгебраическая разность между наибольшим предельным размером и номинальным, а нижним предельным отклонением — алгебраическая разность между наименьшим предельным размером и номинальным.

7. **Допуском размера** называется разность между наибольшим и наименьшим предельными размерами.

8. **Нулевой линией** называется линия, соответствующая номинальному размеру, от которой откладываются отклонения размеров при графическом изображении допусков и посадок (черт. 1*б*). Положительные отклонения откладываются вверх от нулевой линии, отрицательные — вниз.

9. **Полем допуска** называется интервал значений размеров, ограниченный предельными размерами; оно определяется величиной допуска и его расположением относительно номинального размера. На схеме поле допуска изображается зоной между линиями, соответствующими верхнему и нижнему предельным отклонениям.

Верхняя граница поля допуска соответствует наибольшему предельному размеру, нижняя граница — наименьшему предельному размеру.

10. Размеры поверхности считаются находящимися в поле допуска, если в поле допуска находятся как измеренные двухточечным методом размеры проверяемой детали в любом месте поверхно-

сти, так и размеры геометрически правильного прототипа сопрягаемой детали, плотно (без зазора и натяга) сопрягающегося с проверяемой деталью.

Случаи, когда допускаются отступления от этого правила, должны быть оговорены особо.

Примечание. Приведенное в п. 10 правило не предопределяет методику контроля.

11. **Посадкой** называется характер соединения деталей, определяемый величиной получающихся в нем зазоров или натягов. Посадка характеризует большую или меньшую свободу относительного перемещения соединяемых деталей или степень сопротивления их взаимному смещению.

12. **Зазором** называется положительная разность между размерами отверстия и вала (размер отверстия больше размера вала).

Натягом называется положительная разность между размерами вала и отверстия до сборки деталей (размер вала больше размера отверстия).

Примечание. В необходимых случаях зазор может быть выражен как отрицательный натяг, а натяг — как отрицательный зазор.

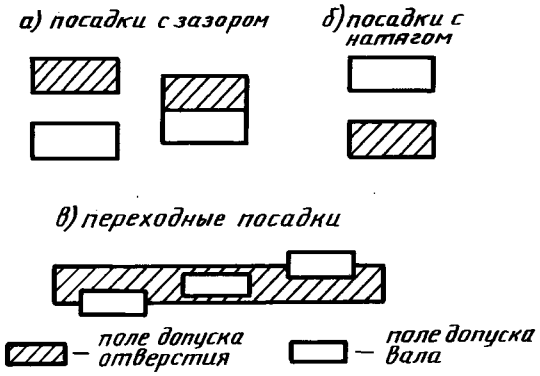
13. Посадки подразделяют на три группы:

а)посадки с зазором, при которых обеспечивается зазор в соединении;

б) посадки с натягом, при которых обеспечивается натяг в соединении;

в) переходные посадки, при которых возможно получение как натягов, так и зазоров.

Деление посадок по группам в стандартах на допуски и посадки производят в зависимости от взаимного расположения полей допусков отверстия и вала. К посадкам с зазором относятся посадки, в которых поле допуска отверстия расположено над полем допуска вала, в том числе и «скользящие» посадки, в которых нижняя граница поля допуска отверстия совпадает с верхней границей поля допуска вала.



Черт. 2

К посадкам с натягом относятся посадки, в которых поле допуска вала расположено над полем допуска отверстия. К переходным посадкам относятся посадки, в которых поля допусков отверстия и вала перекрываются (черт. 2).

14. **Наибольшим и наименьшим зазором** (или натягом) называются два предельных значения, между которыми должен находиться зазор (или натяг).

15. **Допуском посадки** называется разность между наибольшим и наименьшим зазорами (в посадках с зазором) или наибольшим и наименьшим натягом (в посадках с натягом).

В переходных посадках допуск посадки равен алгебраической разности между наибольшим и наименьшим натягами или сумме наибольшего натяга и наибольшего зазора.

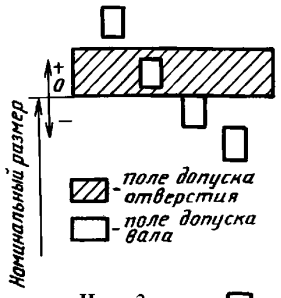
16. **Системой отверстия** называется совокупность посадок, в которых предельные отклонения отверстий одинаковы (при одном и том же классе точности и одном и том же номинальном размере), а различные посадки достигаются путем изменения предельных отклонений валов (черт. 3). Во всех стандартных посадках системы отверстия нижнее отклонение отверстий равно нулю. Такое отверстие называется **основным отверстием.**

17. **Системой вала** называется совокупность посадок, в которых предельные отклонения валов одинаковы (при одном и том же классе точности и одном и том же номинальном размере), а различные посадки достигаются путем изменения предельных отклонений отверстий (черт. 4). Во всех стандартных посадках системы вала верхнее отклонение вала равно нулю. Такой вал называется **основным валом.**

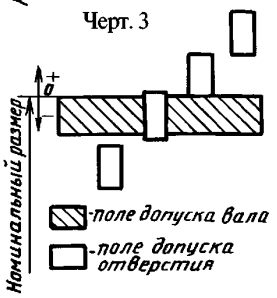
18. В зависимости от величины допусков отверстий и валов ряды допусков и посадок группируют по классам точности.

По стандартам посадки установлены в следующих классах точности (в порядке убывания точности):

- для размеров от 0,1 до 1 мм — 1; 2; 2а; 3; 3а; 4 и 5;
- для размеров от 1 до 500 мм — 07 (валы); 08; 09; 1; 2; 2а; 3; 3а; 4 и 5;
- для размеров св. 500 до 10000 мм — 2; 2а; 3; 3а; 4 и 5.



Черт. 3



Черт. 4

Ряды допусков, точнее предусмотренных посадками, установлены в следующих классах точности (в порядке убывания точности):

- для размеров от 0,1 до 1 мм по ГОСТ 3047—03; 04; 05; 06; 07; 08 и 09;
- для размеров от 1 до 500 мм по ГОСТ 11472—02; 03; 04; 05; 06 и 07.

Для размеров менее 0,1 мм по ГОСТ 8809 установлены ряды допусков в классах точности 08; 09; 1; 2; 2а; 3; 3а; 4 и 5.

(Измененная редакция, Изм. № 2).

19. Поля допусков основных отверстий обозначают буквой А, а поля допусков основных валов — буквой В с числовым индексом класса точности (для 2-го класса точности индекс 2 опускают). Обозначения остальных полей допусков отверстий и валов устанавливают в стандартах на допуски и посадки, а сводные таблицы этих обозначений приведены в приложении 1 (табл. 1—4).

20. Для предпочтительного применения при номинальных размерах от 0,1 до 1 и от 1 до 500 мм устанавливают два ряда полей допусков отверстия и валов. Эти поля допусков отмечены в соответствующих стандартах на допуски и посадки, а сводные таблицы их приведены в приложении 2. В первую очередь должны применяться поля допусков 1-го ряда, а затем 2-го ряда. Остальные стандартизованные поля допусков могут применяться только тогда, когда невозможно использовать предпочтительные поля допусков.

(Измененная редакция, Изм. № 2).

21. **Основными посадками** называются посадки, образованные сочетаниями полей допусков валов или отверстий с полями допусков основных отверстий или основных валов одного и того же класса точности. Им присвоены наименования, приведенные в таблицах приложения 1. Комбинированными посадками называются посадки, образованные сочетаниями стандартизованных полей допусков отверстий и валов из разных классов точности и разных систем (т. е. системы отверстия и системы вала).

Примеры комбинированных посадок:

$$\frac{A_3}{H};\ \frac{X_3}{B_{2a}};\ \frac{X}{Л};\ \frac{X_4}{Ш_3},$$

Допускается пользоваться любыми комбинированными посадками, в особенности образованными полями допусков предпочтительного применения.

22. Для случаев, когда нет необходимости в допусках, предусмотренных для валов и отверстий стандартных посадок, установлены «большие допуски»:

- для размеров от 0,1 до 1 мм — классы 6 и 7 по ГОСТ 3047;
- для размеров от 1 до 500 мм — классы 7 — 9 по ОСТ 1010;
- для размеров св. 500 до 10000 мм — классы 7 — 11 по ГОСТ 2689.

ПРИЛОЖЕНИЕ 1

СВОДНЫЕ ТАБЛИЦЫ НАИМЕНОВАНИЙ СТАНДАРТИЗОВАННЫХ ПОСАДОК И ОБОЗНАЧЕНИЙ ПОЛЕЙ ДОПУСКОВ ОТВЕРСТИЙ И ВАЛОВ

Таблица 1

Посадки в системе отверстий при размерах соединений 1—500 мм

Наименования посадок	Классы точности посадок																	
	08/07		09/08		1		2		2а		3		3а		4		5	
	Обозначения полей допусков отверстий																	
	A_{08}		A_{09}		A_1		A_2		A_{2a}		A_3		A_{3a}		A_4		A_5	
	Обозначения полей допусков валов и стандартов																	
Прессовая 3-я	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	$Пр3_3$	ОСТ 1069	—	—	—	—	—	—
Прессовая 2-я	$Пр2_{07}$	ГОСТ 11472	$Пр2_{08}$	ГОСТ 11472	$Пр2_1$	ОСТ НКМ 1041	—	—	$Пр2_{2a}$	ОСТ НКМ 1016	$Пр2_3$		—	—	—	—	—	—
Прессовая 1-я	$Пр1_{07}$		$Пр1_{08}$		$Пр1_1$		—	—	$Пр1_{2a}$		$Пр1_3$		—	—	—	—	—	—
Горячая	—	—	—	—	—	—	*Гр*	ОСТ 1042	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—
Прессовая	—	—	—	—	—	—	*Пр*	ОСТ 1043	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—
Легкопрессовая	—	—	—	—	—	—	*Пл*	ОСТ 1044	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—
Глухая	—	—	$Г_{08}$	ГОСТ 11472	$Г_1$	ОСТ НКМ 1011	*Г*	ОСТ 1012	$Г_{2a}$	ОСТ НКМ 1016	—	—	—	—	—	—	—	—
Тугая	—	—	—		$Т_1$		*Т*		$Т_{2a}$		—	—	—	—	—	—	—	—

Продолжение табл. 1

Наименования посадок	Классы точности посадок															
	08/07		09/08		1		2		2а		3		3а		4		5	
	Обозначения полей допусков отверстий																	
	A_{08}		A_{09}		A_1		A_2		A_{2a}		A_3		A_{3a}		A_4		A_5	
	Обозначения полей допусков валов и стандартов																	
Напряженная	H_{07}	ГОСТ 11472	H_{08}	ГОСТ 11472	H_1	ОСТ НКМ 1011	H	ОСТ 1012	H_{2a}	ОСТ НКМ 1016	—	ОСТ 1013	—	ОСТ НКМ 1017	—	ОСТ 1014	—	ОСТ 1015
Плотная	$П_{07}$		$П_{08}$		$П_1$		$П$		$П_{2a}$		—		—		—		—	
Скользящая	C_{07}		C_{08}		C_1		C		C_{2a}		C_3		C_{3a}		C_4		C_5	
Движения	$Д_{07}$		$Д_{08}$		$Д_1$		$Д$		—		—		—		—		—	
Ходовая	—	—	—	—	X_1		X		X_{2a}		X_3		—		X_4		X_5	
Легкоходовая	—	—	—	—	—	—	$Л$		—	—	—		—		$Л_4$		—	—
Широкоходовая	—	—	—	—	—	—	$Ш$		—	—	$Ш_3$		—		$Ш_4$		—	—
Тепловая ходовая	—	—	—	—	—	—	$ТХ$		—	—	—	—	—	—	—	—	—	—

Таблица 2

Посадки в системе вала при размерах соединений 1—500 мм

Наименования посадок	Классы точности посадок																	
	07/08		08/09		1		2		2а		3		3а		4		5	
	Обозначения полей допусков валов																	
	B_{07}		B_{08}		B_1		B		B_{2a}		B_3		B_{3a}		B_4		B_5	
	Обозначения полей допусков отверстий и стандартов																	
Прессовая 2-я	—	—	—	—	—	—	—	—	$ПР2_{2a}$	ОСТ НКМ 1026	—	—	—	—	—	—	—	—
Прессовая 1-я	$Пр1_{08}$	ГОСТ 11472	$Пр1_{09}$	ГОСТ 11472	—	—	—	—	—		—	—	—	—	—	—	—	—
Горячая	—		—		—	—	*Гр*	ОСТ 1142	—		—	—	—	—	—	—	—	—
Прессовая	—		—		—	—	*Пр*	ОСТ 1143	—		—	—	—	—	—	—	—	—
Глухая	$Г_{08}$		$Г_{09}$		$Г_1$	ОСТ НКМ 1021	*Г*	ОСТ 1022	$Г_{2a}$		—	—	—	—	—	—	—	—
Тугая	—		—		$Т_1$		*Т*		$Т_{2a}$		—	—	—	—	—	—	—	—
Напряженная	$Н_{08}$		$Н_{09}$		$Н_1$		*Н*		$Н_{2a}$		—	—	—	—	—	—	—	—
Плотная	$П_{08}$		$П_{09}$		$П_1$		*П*		$П_{2a}$		—	—	—	—	—	—	—	—
Скользящая	$С_{08}$		$С_{09}$		$С_1$		*С*		$С_{2a}$		$С_3$	ОСТ 1023	$С_{3a}$	ОСТ НКМ 1027	$С_4$	ОСТ 1024	$С_5$	ОСТ 1025
Движения	$Д_{08}$		$Д_{09}$		$Д_1$		*Д*		—	—	—		—	—	—		—	
Ходовая	—	—	—	—	$Х_1$		*Х*		—	—	$Х_3$		—	—	$Х_4$		$Х_5$	
Легкоходовая	—	—	—	—	—	—	*Л*		—	—	—		—	—	$Л_4$		—	—
Широкоходовая	—	—	—	—	—	—	*Ш*		—	—	$Ш_3$		—	—	$Ш_4$		—	—

Таблица 3

Посадки при размерах соединений менее 1 мм по ГОСТ 3047

Наименования посадок	Система отверстия							Система вала						
	Классы точности посадок													
	1	2	2а	3	3а	4	5	1	2	2а	3	3а	4	5
	Обозначения полей допусков отверстий							Обозначения полей допусков валов						
	A_1	A	$A_{2а}$	A_3	$A_{3а}$	A_4	A_5	B_1	B	$B_{2а}$	B_3	$B_{3а}$	B_4	B_5
	Обозначения полей допусков валов							Обозначения полей допусков отверстий						
Прессовая 3-я	$Пр3_1$	$Пр3$	—	—	—	—	—	$Пр3_1$	$Пр3$	—	—	—	—	—
Прессовая 2-я	$Пр2_1$	$Пр2$	$Пр2_а$	—	—	—	—	$Пр2_1$	$Пр2$	$Пр2_{2а}$	—	—	—	—
Прессовая 1-я	—	—	—	$Пр1_3$	—	—	—	—	—	—	$Пр1_3$	—	—	—
Напряженная	H_1	H	$H_{2а}$	H_3	—	—	—	H_1	H	$H_{2а}$	H_3	—	—	—
Плотная	—	$П$	$П_{2а}$	$П_3$	—	—	—	—	$П$	$П_{2а}$	$П_3$	—	—	—
Скользящая	C_1	C	$C_{2а}$	C_3	$C_{3а}$	C_4	C_5	C_1	C	$C_{2а}$	C_3	$C_{3а}$	C_4	C_5
Движения	—	$Д$	—	—	—	—	—	—	$Д$	—	—	—	—	—
Ходовая	X_1	X	$X_{2а}$	X_3	—	—	—	X_1	X	$X_{2а}$	X_3	—	—	—
Легкоходовая	$Л_1$	$Л$	$Л_{2а}$	$Л_3$	$Л_{3а}$	—	—	$Л_1$	$Л$	$Л_{2а}$	$Л_3$	$Л_{3а}$	—	—
Широкоходовая	—	$Ш$	—	—	—	—	—	—	$Ш$	—	—	—	—	—
Широкоходовая 1-я	—	$Ш_1$	$Ш1_{2а}$	$Ш1_3$	$Ш1_{3а}$	$Ш1_4$	—	—	$Ш1$	$Ш1_{2а}$	$Ш1_3$	$Ш1_{3а}$	$Ш1_4$	—
Широкоходовая 2-я	—	—	—	—	$Ш2_{3а}$	$Ш2_4$	—	—	—	—	—	$Ш2_{3а}$	$Ш2_4$	—

Таблица 4

Посадки при размерах соединений св. 500 до 10000 мм по ГОСТ 2689

Система отверстия						Система вала					
Классы точности											
2	2а	3	3а	4	5	2	2а	3	3а	4	5
Обозначения полей допусков отверстий						Обозначения полей допусков валов					
A	A_{2a}	A_3	A_{3a}	A_4	A_5	B	B_{2a}	B_3	B_{3a}	B_4	B_5
Обозначения полей допусков валов						Обозначения полей допусков отверстий					
—	$Пр3_{2a}$	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—
—	$Пр2_{2a}$	$Пр2_3$	—	—	—	—	—	—	—	—	—
$Пр1$	$ПР1_{2a}$	$Пр1_3$	—	—	—	—	—	—	—	—	—
$Пр$	$Пр_{2a}$	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—
$Пл$	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—
$Г$	$Г_{2a}$	—	—	—	—	$Г$	—	—	—	—	—
$Т$	—	—	—	—	—	$Т$	—	—	—	—	—
$Н$	$Н_{2a}$	—	—	—	—	$Н$	—	—	—	—	—
$П$	$П_{2a}$	—	—	—	—	$П$	—	—	—	—	—
$С$	$С_{2a}$	$С_3$	$С_{3a}$	$С_4$	$С_5$	$С$	$С_{2a}$	$С_3$	$С_{3a}$	$С_4$	$С_5$
$Д$	$Д_{2a}$	—	—	—	—	$Д$	$Д_{2a}$	—	—	—	—
—	$Х_{2a}$	$Х_{3a}$	—	$Х_4$	$Х_5$	$Х$	—	$Х_3$	—	$Х_4$	—
—	—	$Л_3$	—	$Л_4$	—	—	—	$Л_3$	—	$Л_4$	—
—	—	$Ш_3$	$Ш_{3a}$	$Ш_4$	—	—	—	$Ш_3$	$Ш_{3a}$	$Ш_4$	—

Примечание к табл. 1—4. Так как поля допусков для скользящей посадки одинаковы в системе отверстия и в системе вала, допускаются следующие обозначения полей допусков валов в системе отверстия:

$$C_1 = B_1,\ C = B,\ C_{2a} = B_{2a},\ C_3 = B_3,\ C_{3a} = B_{3a},\ C_4 = B_4,\ C_5 = B_5$$

и обозначения полей допусков отверстий в системе вала:

$$C_1 = A_1,\ C = A,\ C_{2a} = A_{2a},\ C_{3a} = A_{3a},\ C_4 = A_4,\ C_5 = A_5.$$

ПРИЛОЖЕНИЕ 2

Таблица 1

Поля допусков отверстий и валов для предпочтительного применения при размерах соединений 1—500 мм

Классы точности			1	2	2а	3	3а	4	5
Поля допусков отверстий	1-й ряд	Обозначения полей	—	$A = C$	$A_{2a} = C_{2a}$	$A_3 = C_3$	—	$A_4 = C_4$	$A_5 = C_5$
		Обозначения стандартов	—	ОСТ 1012, ОСТ 1022	ОСТ НКМ 1016, ОСТ НКМ 1026	ОСТ 1013, ОСТ 1023	—	ОСТ 1014, ОСТ 1024	ОСТ 1015, ОСТ 1025
	2-й ряд	Обозначения полей	H_1, $П_1$	*Г, Н, П, Х*	—	X_3	$A_{3a} = C_{3a}$	X_4	—
		Обозначения стандартов	ОСТ НКМ 1021	ОСТ 1022	—	ОСТ 1023	ОСТ НКМ 1017 ОСТ НКМ 1027	ОСТ 1024	—
Поля допусков валов	1-й ряд	Обозначения полей	—	H, $C = B$ X	$Пр2_{2a}$, $Пр1_{2a}$	$C_3 = B_3$ X_3	—	$C_4 = B_4$ X_4	$C_5 = B_5$
		Обозначения стандартов	—	ОСТ 1012, ОСТ 1022	ОСТ НКМ 1016	ОСТ 1013, ОСТ 1023	—	ОСТ 1014, ОСТ 1024	ОСТ 1015, ОСТ 1025
	2-й ряд	Обозначения полей	$C_1 = B_1$	*Пр, Г, П, Д, Л*	$C_{2a} = B_{2a}$	$Ш_3$	—	—	X_5
		Обозначения стандартов	ОСТ НКМ 1011, ОСТ НКМ 1021	ОСТ 1043, ОСТ 1012	ОСТ НКМ 1016, ОСТ НКМ 1026	ОСТ 1013	—	—	

Примечания:

1. В первую очередь должны применяться поля допусков 1-го ряда.
2. Поля допусков отверстий H_1, $П_1$, $П$ и поля допусков валов $C_1 = B_1$, $П$ предпочтительны для применения в основном для посадок подшипников качения.
3. Поле допуска вала *Пр* является предпочтительным для применения только при размерах до 80 мм.
4. Допускается применение любых основных и комбинированных посадок, образованных сочетаниями полей допусков отверстий и валов, указанных в таблице.

Таблица 2

Поля допусков отверстий и валов для предпочтительного применения при размерах соединений 0,1—1 мм по ГОСТ 3047

Классы точности		1	2	2а	3	3а	4
Поля допусков отверстий	1-й ряд	—	$A = C$	$A_{2a} = C_{2a}$	$A_3 = C_3$	—	$A_4 = C_4$
	2-й ряд	$A_1 = C_1$	*Пр*3, *Пр*2; *Х*; *Л*	$Л_{2a}$	—	$A_{3a} = C_{3a}$	—
Поля допусков валов	1-й ряд	—	*Пр*2; *Н*; $C = B$; *Х*	$Пр2_{2a}$ $C_{2a} = B_{2a}$ $Л_{2a}$	$C_3 = B_3$ $Ш1_3$	—	$C_4 = B_4$
	2-й ряд	$C_1 = B_1$	*Пр*3; *П*; *Л*; *Ш*1	H_{2a}	$Л_3$	$Ш1_{3a}$	—

Примечания:

1. В первую очередь должны применяться поля допусков 1-го ряда.
2. Допускается применение любых основных и комбинированных посадок, образованных сочетаниями полей допусков отверстий и валов, указанных в табл. 2.

ПРИЛОЖЕНИЯ 1, 2. **(Измененная редакция, Изм. № 2).**

ИНФОРМАЦИОННЫЕ ДАННЫЕ

1. УТВЕРЖДЕН И ВВЕДЕН В ДЕЙСТВИЕ Комитетом стандартов, мер и измерительных приборов при Совете Министров СССР 26.03.62

2. ВЗАМЕН ГОСТ 7713—55

3. ССЫЛОЧНЫЕ НОРМАТИВНО-ТЕХНИЧЕСКИЕ ДОКУМЕНТЫ

Обозначение НТД, на который дана ссылка	Номер пункта, приложения	Обозначение НТД, на который дана ссылка	Номер пункта, приложения
ГОСТ 2.307—68	1	ОСТ 1024	1, приложения 1, 2
ГОСТ 2689—54	1, 22	ОСТ 1025	То же
ГОСТ 3047—66	1, 18, 22	ОСТ 1042	1, приложение 1
ГОСТ 6636—69	3	ОСТ 1043	То же
ГОСТ 8809—71	1, 18	ОСТ 1044	»
ГОСТ 9249—59	1	ОСТ 1069	»
ГОСТ 11472—69	1, 18, приложение 1	ОСТ 1142	»
ГОСТ 11710—66	1	ОСТ 1143	»
ОСТ 1010	1, 22	ОСТ НКМ 1011	»
ОСТ 1012	1, приложения 1, 2	ОСТ НКМ 1016	1, приложения 1, 2
ОСТ 1013	То же	ОСТ НКМ 1017	То же
ОСТ 1014	»	ОСТ НКМ 1021	»
ОСТ 1015	»	ОСТ НКМ 1026	»
ОСТ 1022	»	ОСТ НКМ 1027	»
ОСТ 1023	»	ОСТ НКМ 1041	1, приложение 1

4. Ограничение срока действия снято Постановлением Госстандарта СССР от 16.07.80 № 3626

5. ИЗДАНИЕ с Изменениями № 2, 3, утвержденными в мае 1970 г., июле 1980 г. (ИУС 5—70, 9—80)

gost.e-ecolog.ru