



Документ:	ГОСТ 3325-85
Название:	Подшипники качения. Поля допусков и технические требования к посадочным поверхностям валов и корпусов. Посадки
Название на английском:	Rolling bearings. Tolerance margins and technical requirements for shaft and housing seatings. Fits
Область применения:	Настоящий стандарт распространяется на подшипниковые узлы машин, механизмов и приборов, посадочные поверхности и опорные торцы которых предназначены для монтажа подшипников качения с номинальным диаметром отверстия до 2500 мм, отвечающие совокупности следующих условий: а) валы сплошные или полые толстостенные; б) корпуса толстостенные ; в) материал валов и корпусов - сталь или чугун; г) нагрев подшипников при работе до 100 град. С включительно. Стандарт устанавливает поля допусков, посадки, требования по шероховатости и отклонениям формы и положения посадочных поверхностей под подшипники и опорных торцовых поверхностей, значения допустимых углов взаимного перекоса колец, требования к посадкам и рекомендации по монтажу подшипников качения
Ключевые слова:	подшипники качения;поля допусков;посадки;подшипниковые узлы машин;механизмов и приборов;посадочные поверхности и опорные торцы;которых предназначены для монтажа подшипников качения;посадочные поверхности под подшипники;не имеющие внутреннего или наружного кольца;посадочные поверхности под подшипники со сферической наружной поверхностью
Разработчик:	ВНИИП
Статус документа:	действующий
Взамен:	ГОСТ 3325-55
Дата издания:	16.05.1994
Дата последнего изменения:	20.07.2010
Дополнения:	Изменение №1 к ГОСТ 3325-85

Общероссийский Классификатор Стандартов (ОКС)
21.1 МЕХАНИЧЕСКИЕ СИСТЕМЫ И УСТРОЙСТВА
00.2 ОБЩЕГО НАЗНАЧЕНИЯ / [Подшипники](#) /
0 - [Подшипники качения](#)

Классификатор Государственных Стандартов (КГС)
Г16 Машины, оборудование и инструмент -> [Общие детали](#)
- [и узлы машин](#)-> [Подшипники](#)



**ГОСУДАРСТВЕННЫЙ СТАНДАРТ
СОЮЗА ССР**

**ПОДШИПНИКИ КАЧЕНИЯ
ПОЛЯ ДОПУСКОВ
И ТЕХНИЧЕСКИЕ ТРЕБОВАНИЯ
К ПОСАДОЧНЫМ ПОВЕРХНОСТЯМ
ВАЛОВ И КОРПУСОВ. ПОСАДКИ**

ГОСТ 3325—85

Издание официальное

БЗ 9—93

**ИЗДАТЕЛЬСТВО СТАНДАРТОВ
Москва**



УДК 621.822.88:006.354

Группа Г16

ГОСУДАРСТВЕННЫЙ СТАНДАРТ СОЮЗА ССР

Подшипники качения

**ПОЛЯ ДОПУСКОВ И ТЕХНИЧЕСКИЕ ТРЕБОВАНИЯ
К ПОСАДОЧНЫМ ПОВЕРХНОСТЯМ ВАЛОВ И
КОРПУСОВ. ПОСАДКИ****ГОСТ
3325—85***Rolling bearings. Tolerance margins and technical
requirements for shaft and housing seatings. Fits**Взамен
ГОСТ 3325—55**

ОКП 46 0000

Дата введения 01.01.87

Постановлением Госстандарта СССР № 2314 от 29.12.91 снято ограничение срока действия

Настоящий стандарт распространяется на подшипниковые узлы машин, механизмов и приборов, посадочные поверхности и опорные торцы которых предназначены для монтажа подшипников качения с номинальным диаметром отверстия до 2500 мм, отвечающие совокупности следующих условий:

- а) валы сплошные или полые толстостенные;
- б) корпуса толстостенные (см. обязательное приложение 1);
- в) материал валов и корпусов — сталь или чугун;
- г) нагрев подшипников при работе до 100 °С включительно.

Стандарт устанавливает поля допусков, посадки, требования по шероховатости и отклонениям формы и положения посадочных поверхностей под подшипники и опорных торцовых поверхностей, значения допустимых углов взаимного перекоса колец, требования к посадкам и рекомендации по монтажу подшипников качения.

Требования настоящего стандарта не распространяются на тонкостенные корпуса, а также на тонкостенные стальные стаканы, монтируемые в отверстия корпусов, изготовленных из цветных металлов и сплавов с коэффициентами линейного расширения, отличающимися от коэффициента линейного расширения стали.

Издание официальное

Перепечатка воспрещена

★

© Издательство стандартов, 1985

© Издательство стандартов, 1994

* Переиздание (март 1994 г.) с Изменением № 1,
утвержденным в августе 1988 г. (ИУС 12—88)

С. 2 ГОСТ 3325—85

Стандарт не распространяется на посадочные поверхности под подшипники, не имеющие внутреннего или наружного кольца, а также на посадочные поверхности под подшипники со сферической наружной поверхностью.

Требования к посадочным местам под подшипники, не установленные данным стандартом, должны быть указаны в отраслевой нормативно-технической документации.

1. ПОЛЯ ДОПУСКОВ И ПОСАДКИ

1.1. Устанавливаются следующие обозначения полей допусков на посадочные диаметры колец подшипника по классам точности (черт. 1 и 2):

для среднего диаметра отверстия подшипников —

Ld_m , L0, L6, L5, L4, L2,

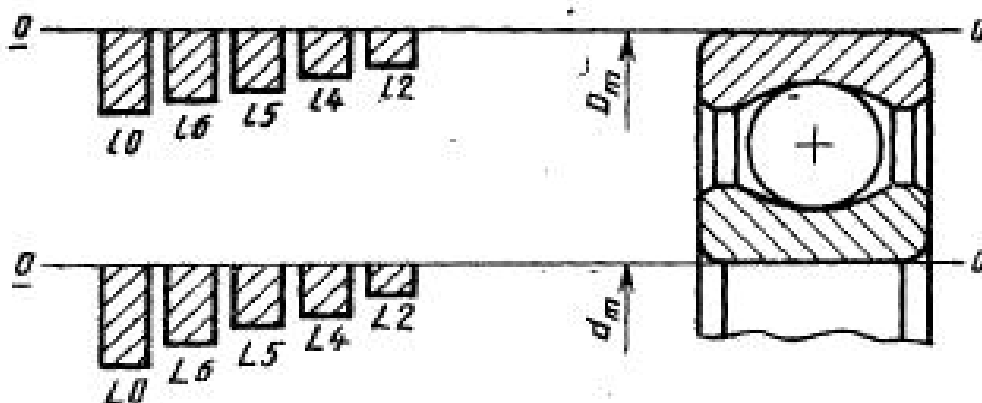
где Ld_m — общее обозначение поля допуска на средний диаметр отверстия d_m подшипника.

L0, L6, L5, L4, L2 — обозначение полей допусков для среднего диаметра отверстия по классам точности подшипников;

0, 6, 5, 4, 2 — классы точности подшипников по ГОСТ 520—71;

L — обозначение основного отклонения для среднего диаметра отверстия подшипника;

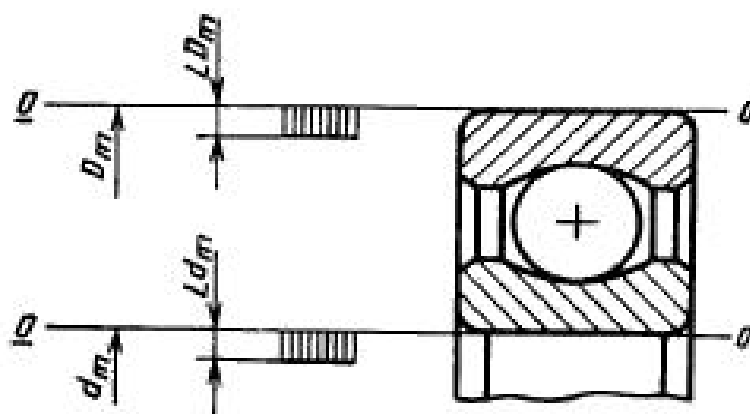
Схема расположения полей допусков на средние наружный диаметр и диаметр отверстия подшипников по классам точности



Черт. 1

ГОСТ 3325—85 С. 3

Схема общих обозначений полей допусков на средние наружный диаметр и диаметр отверстия подшипников



Черт. 2

- $ID_m, I0, I6, I5, I4, I2$ — обозначение полей допусков для среднего наружного диаметра подшипников, где
- ID_m — общее обозначение поля допуска для среднего наружного диаметра D_m подшипника;
- $I0, I6, I5, I4, I2$ — поля допусков по классам точности;
- I — обозначение основного отклонения для среднего наружного диаметра подшипника.

1.2. Поля допусков для диаметров посадочных поверхностей валов и корпусов должны соответствовать приведенным в табл. 1 и на черт. 3.

1.3. Для соединения подшипников с валами (осями) и корпусами устанавливают посадки, определяемые сочетаниями полей допусков на сопрягаемые детали, указанные на черт. 3.

1.4. Выбор полей допусков и посадок подшипников качения на вал и в отверстие корпуса в зависимости от классов точности подшипников — в соответствии с табл. 2.

1.5. Сопоставление полей допусков по системе ОСТ, ГОСТ 25346—82, ГОСТ 25347—82 и соответствующих посадок для подшипников качения дано в справочном приложении 2.

1.6. Условные обозначения посадок подшипников указывают на сборочных чертежах и в отраслевой нормативно-технической документации.



С 4 ГОСТ 8325—86

Таблица 1

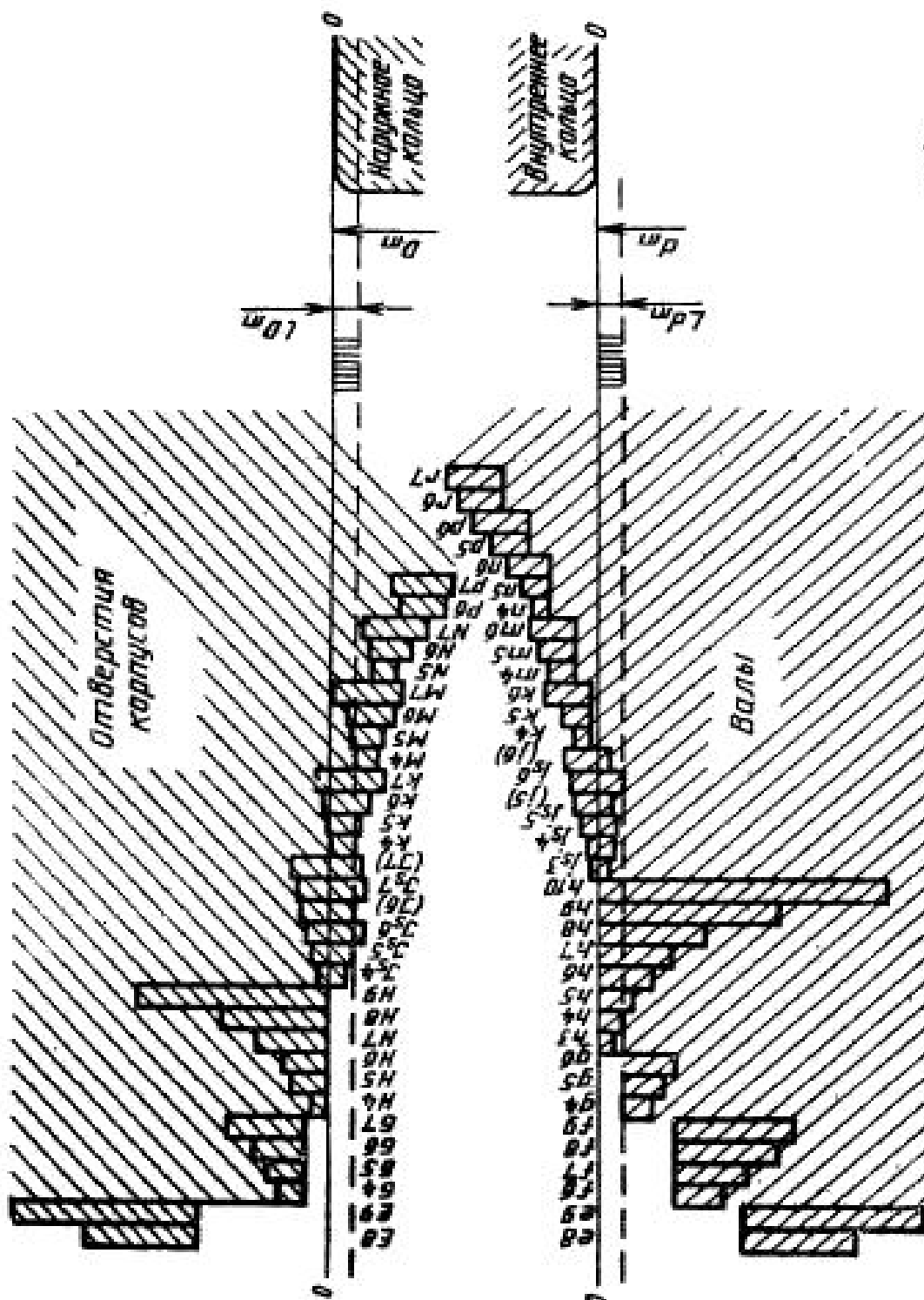
Квалитет	Поля допусков для основных отклонений										Поля допусков для отверстий корпуса															
	e	f	g	h	js	i	k	m	n	p	r	s	t	u	v	w	x	y	z	zr	zH	zN	zP			
3				h3	j3																					
4			g4	h4	j4		k4	m4	n4										J4		H4	G4	K4	M4		
5			g5	h5	j5	(j5)	k5	m5	p5										J5		H5	G5	K5	M5	N5	
6			g6	h6	j6	(j6)	k6	m6	p6	r6									J6	(J6)	H6	G6	K6	M6	N6	P6
7				h7						r7									J7	(J7)	H7	G7	K7	M7	N7	P7
8	e8			h8																	H8					
9	(e9)			h9																	(H9)					
10				(h10)																						

Примечания:

- В скобках приведены поля допусков ограниченного применения.
- Под посадку шариковых и роликовых подшипников на закрепительных или стальных втулках предельные отклонения валов устанавливаются по h8, h9 и h10.
- При применении полей допусков H7, H8, H9 необходима селективная сборка с целью исключения прорыва наружного кольца подшипника.

ГОСТ 3325—85 С. 5

Схема расположения полей допусков при посадках подшипников на валы и в отверстия корпусов



Черт. 3



С. 6 ГОСТ 3325—85

Посадки подшипников качения на

Классы точности подшипников по ГОСТ 520—89	Посадки для основных валов									
	е	е	е	h	js	j	k	m	n	p
		$\left(\frac{L0}{e9} \right)$	$\left[\frac{L0}{f6} \right]$	$\left[\frac{L0}{g6} \right]$	$\left[\frac{L0}{h6} \right]$	$\left[\frac{L0}{js6} \right]$	$\left(\frac{L0}{j6} \right)$	$\left[\frac{L0}{k6} \right]$	$\left[\frac{L0}{m6} \right]$	$\left[\frac{L0}{n6} \right]$
0 и 6	$\frac{L0}{e8}$	$\frac{L0/f7}{L0/f8}$ $\frac{L0/f8}{L0/f9}$		$\frac{L0}{h7}$						
		$\frac{L6}{f6}$	$\left[\frac{L6}{g6} \right]$	$\left[\frac{L6}{h6} \right]$	$\left(\frac{L6}{js6} \right)$	$\left(\frac{L6}{j6} \right)$	$\left[\frac{L6}{k6} \right]$	$\left[\frac{L6}{m6} \right]$	$\left[\frac{L6}{n6} \right]$	$\frac{L6}{p6}$
		$\left[\frac{L6}{f7} \right]$		$\frac{L6}{h7}$						
		$\frac{L6}{f8}$								
5 и 4			$\left[\frac{L5}{g5} \right]$	$\left[\frac{L5}{h5} \right]$	$\left[\frac{L5}{js5} \right]$	$\left(\frac{L5}{j5} \right)$	$\left[\frac{L5}{k5} \right]$	$\left[\frac{L5}{m5} \right]$	$\left[\frac{L5}{n5} \right]$	
			$\frac{L4}{g5}$	$\frac{L4}{h5}$	$\frac{L4}{js5}$	$\left(\frac{L4}{j5} \right)$	$\frac{L4}{k5}$	$\frac{L4}{m5}$	$\frac{L4}{n5}$	
3				$\frac{L2}{h3}$	$\frac{L2}{js3}$					
			$\left[\frac{L2}{g4} \right]$	$\left[\frac{L2}{h4} \right]$	$\left[\frac{L2}{js4} \right]$		$\left[\frac{L2}{k4} \right]$	$\left[\frac{L2}{m4} \right]$	$\left[\frac{L2}{n4} \right]$	

Примечания:

1. Если по условиям работы в узлах вместо примененных подшипников классы 6, то допускается обработку валов и корпуса производить соответственно
2. В круглых скобках приведены посадки ограниченного применения.
3. В квадратных скобках приведены посадки для основных типов соединений.
4. Для подшипников классов точности 5, 4 и 3 допускается производить об при условии обеспечения посадки колец и технических требований к посадочным точности подшипников.



ГОСТ 3325—85 С. 7

Таблица 2

вал и отверстие корпуса

отклонений									
отверстия корпуса									
г	Е	Г	Н	J _s	J	К	М	Н	Р
$\frac{L0}{r6}$		$\left[\frac{G7}{f0} \right]$	$\left[\frac{H7}{f0} \right]$	$\left[\frac{J_s7}{f0} \right]$	$\left(\frac{J7}{f0} \right)$	$\left[\frac{K7}{f0} \right]$	$\left[\frac{M7}{f0} \right]$	$\left[\frac{N7}{f0} \right]$	$\left[\frac{P7}{f0} \right]$
$\frac{L0}{r7}$	$\frac{E8}{f0}$ $(\frac{E9}{f0})$		$\frac{H8}{f0}$ $(\frac{H9}{f0})$						
$\frac{L6}{r6}$		$\left[\frac{G7}{f6} \right]$	$\left[\frac{H7}{f6} \right]$	$\left[\frac{J_s7}{f6} \right]$	$\left(\frac{J7}{f6} \right)$	$\left[\frac{K7}{f6} \right]$	$\left[\frac{M7}{f6} \right]$	$\left[\frac{N7}{f6} \right]$	$\left[\frac{P7}{f6} \right]$
$\frac{L6}{r7}$	$\frac{E8}{f6}$		$\frac{H8}{f6}$ $(\frac{H9}{f6})$						
		$\left[\frac{G6}{f5} \right]$	$\left[\frac{H6}{f5} \right]$	$\left[\frac{J_s6}{f5} \right]$	$\left(\frac{J6}{f5} \right)$	$\left[\frac{K6}{f5} \right]$	$\left[\frac{M6}{f5} \right]$	$\left[\frac{N6}{f5} \right]$	$\frac{P6}{f5}$
		$\left[\frac{G6}{f4} \right]$	$\left[\frac{H6}{f4} \right]$	$\left[\frac{J_s6}{f4} \right]$	$\left(\frac{J6}{f4} \right)$	$\left[\frac{K6}{f4} \right]$	$\left[\frac{M6}{f4} \right]$	$\left[\frac{N6}{f4} \right]$	$\frac{P6}{f4}$
		$\frac{G4}{f2}$	$\frac{H4}{f2}$	$\frac{J_s4}{f2}$		$\frac{K4}{f2}$	$\frac{M4}{f2}$		
		$\left[\frac{G5}{f2} \right]$	$\left[\frac{H5}{f2} \right]$	$\left[\frac{J_s5}{f2} \right]$		$\left[\frac{K5}{f2} \right]$	$\left[\frac{M5}{f2} \right]$	$\left[\frac{N5}{f2} \right]$	

сов точности 5 и 4 могут быть использованы подшипники классов точности 0 по 6-му и 7-му квалитетам.

работку вала и отверстия корпуса соответственно по 6-му и 5-му квалитетам местам, установленным настоящим стандартом, для соответствующих классов

С. 8 ГОСТ 3325—85

Примеры обозначений — посадок подшипников качения:

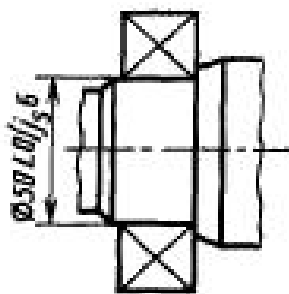
Подшипник класса точности 0 на вал с номинальным диаметром 50 мм, с симметричным расположением поля допуска j_6 ГОСТ 25347—82;

Посадка— $\varnothing 50L0/j_6$ (или $\varnothing 50 L0-j_6$, или $\varnothing 50 \frac{L0}{j_6}$).

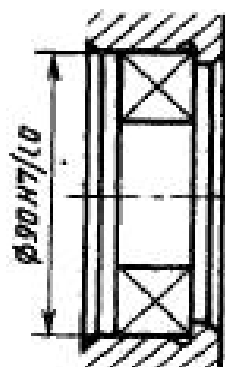
То же в отверстие корпуса с номинальным диаметром 90 мм, с полем допуска H7:

Посадка— $\varnothing 90H7/l0$ (или $\varnothing 90H7-l0$, или $\varnothing 90 \frac{H7}{l0}$).

Обозначения посадок подшипников на вал и в корпус соответствуют указанным на черт. 4 и 5.

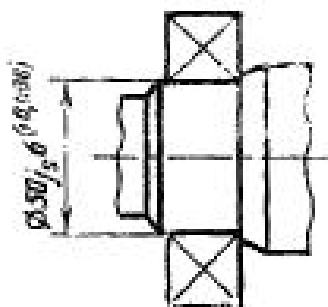


Черт. 4

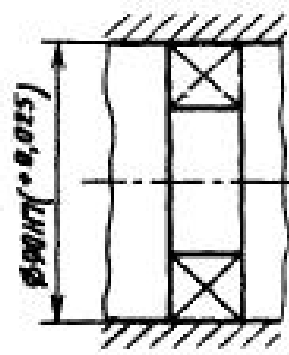


Черт. 5

Допускается на сборочных чертежах подшипниковых узлов указывать размер, поле допуска или предельные отклонения на диаметр, сопряженный с подшипником детали, как показано на черт. 6 и 7.



Черт. 6



Черт. 7



ГОСТ 3325—85 С. 9

1.7. Значения предельных отклонений диаметров посадочных поверхностей подшипников, валов и отверстий корпусов, а также натяги (+) и зазоры (—) для основных типов соединений указаны в обязательном приложении 3.

2. ШЕРОХОВАТОСТЬ, ОТКЛОНЕНИЯ ФОРМЫ И РАСПОЛОЖЕНИЯ ПОСАДОЧНЫХ И ОПОРНЫХ ТОРЦОВЫХ ПОВЕРХНОСТЕЙ

2.1. Параметры шероховатости R_a и R_z посадочных поверхностей под подшипники на валах и в корпусах из стали, а также опорных торцов заплечиков для подшипников классов точности 0, 6, 5, 4, 2 не должны превышать значений, указанных в табл. 3.

Таблица 3

Посадочные поверхности	Классы точности подшипников по ГОСТ 530—71	Параметр шероховатости, мкм, не более, для номинальных диаметров подшипников			
		до 80 мм	св. 80 до 500 мм	св. 500 до 2500 мм	
		R_a		R_z	
Валов	0	1,25	2,50	(5,0)	20,0
	6 и 5	0,63	1,25	2,5	—
	4	0,32	0,63	—	—
	2	0,16	0,32	—	—
Отверстий корпусов	0	1,25	2,50	(5,0)	20,0
	6, 5 и 4	0,63	1,25	2,5	—
	2	0,32	0,63	—	—
Опорных торцов заплечиков валов и корпусов	0	2,50	2,50	(5,0)	20,0
	6, 5 и 4	1,25	2,50	(5,0)	20,0
	2	0,63	0,63	—	—

Примечания:

1. Параметр шероховатости R_a посадочных поверхностей валов для подшипников на закрепительных или стяжных втулках не должен превышать 2,5 мкм.

2. Допускается значение параметра шероховатости R_a посадочных поверхностей и опорных торцов заплечиков в чугунных корпусах принимать не более 2,5 мкм для диаметров сопряжений до 80 мм и R_z не более 20 мкм, — для диаметров свыше 80 мм при установке подшипников классов точности 0 и 6 в условии обеспечения заданного ресурса работы подшипникового узла.

3. Допускается значение параметра шероховатости R_a посадочных мест и опорных торцов заплечиков на валах и в корпусах, выполненных из стали, для малонагруженных подшипников класса точности 0, принимать не более 2,5 мкм, для диаметров сопряжений до 80 мм и R_z не более 20 мкм — для диаметров более 80 мм.

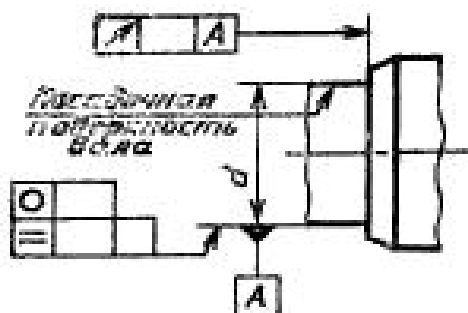
С. 10 ГОСТ 3325—85

4. В скобках указаны значения параметра шероховатости R_a , применение которого в этих случаях менее предпочтительно.

5. В технически обоснованных случаях по согласованию потребителей с изготовителями для номинальных диаметров валов до 10 мм под подшипники класса точности 2 допускается шероховатость посадочной поверхности валов до 0,32 мкм.

Малонагруженными являются подшипники, работающие с частотой вращения, не превышающей $0,05n_{кр}$ при радиальной нагрузке F_r , не превышающей 0,05 радиальной динамической грузоподъемности C_r и при коэффициенте безопасности $K_b=1$.

2.2. Обозначения допусков формы и положения посадочных и опорных торцовых поверхностей заплечиков валов и отверстий корпусов указаны на черт. 8 и 9.



Черт. 8



Черт. 9

2.3. Допуски формы посадочных мест валов (осей) и отверстий корпусов в радиусном измерении (допуск круглости, допуск профиля продольного сечения) и в диаметральном измерении (допуски непостоянства диаметра в поперечном и продольном сечениях) не должны превышать значений, указанных в табл. 4.

Выбор параметров контроля отклонений формы в радиусном или диаметральном измерениях осуществляет разработчик изделия.

Определение допуска круглости и допуска профиля продольного сечения — по ГОСТ 24642—81.

Непостоянство диаметра в поперечном сечении посадочной поверхности — разность наибольшего и наименьшего единичных диаметров, измеренных в одном и том же поперечном сечении.



ГОСТ 3325—85 С. 11

Таблица 4

Интервалы номинальных диаметров d в D , мм	Допуски формы неслобных вращений, мм, не более																	
	вала (осей)						отверстий корпусов											
	допуск круглости		допуск профиля продольного сечения		допуск несоответствия диаметра		допуск профиля продольного сечения		допуск несоответствия диаметра		допуск профиля продольного сечения							
в	т	в	т	в	т	в	т	в	т	в	т	в	т	в	т	в	т	
																		в
От 0,6 до 2,5	1,50	0,70	1,5	0,70	3	1,40	3	1,40	3	1,40	3	1,40	3	1,40	3	1,40	3	1,40
Св. 2,5 до 3	1,50	0,70	1,5	0,70	3	1,40	3	1,40	3	1,40	3	1,40	3	1,40	3	1,40	3	1,40
Св. 3 до 6	2,00	0,80	2,0	0,80	4	1,61	4	1,61	4	1,61	4	1,61	4	1,61	4	1,61	4	1,61
Св. 6 до 10	2,51	1,00	2,5	1,00	5	2,01	5	2,01	5	2,01	5	2,01	5	2,01	5	2,01	5	2,01
Св. 10 до 18	3,01	1,30	3,0	1,30	6	2,61	6	2,61	6	2,61	6	2,61	6	2,61	6	2,61	6	2,61
Св. 18 до 30	3,51	1,50	3,5	1,50	7	3,01	7	3,01	7	3,01	7	3,01	7	3,01	7	3,01	7	3,01
Св. 30 до 50	4,02	0,10	4,0	2,01	8	4,02	8	4,02	8	4,02	8	4,02	8	4,02	8	4,02	8	4,02
Св. 50 до 80	5,02	0,10	5,0	2,01	10	4,02	10	4,02	10	4,02	10	4,02	10	4,02	10	4,02	10	4,02
Св. 80 до 120	6,02	5,12	6,0	2,51	12	5,02	12	5,02	12	5,02	12	5,02	12	5,02	12	5,02	12	5,02
Св. 120 до 180	6,03	0,15	6,0	3,01	12	6,03	12	6,03	12	6,03	12	6,03	12	6,03	12	6,03	12	6,03

С 12 ГОСТ 3325—85

Продолжение табл. 4

Интервалы номинальных диаметров d и D, мм	Допуски формы посадочных поверхностей, мм, не более																				
	валов (осей)							отверстий корпусов													
	допуск круглости	допуск профиля продольного сечения			допуск несоответствия диаметра			допуск круглости	допуск профиля продольного сечения			допуск несоответствия диаметра									
		в поперечном сечении	в продольном сечении	в поперечном сечении	в продольном сечении	в поперечном сечении	в продольном сечении		в поперечном сечении	в продольном сечении	в поперечном сечении	в продольном сечении									
Ф	Ф	Ф	Ф	Ф	Ф	Ф	Ф	Ф	Ф	Ф	Ф	Ф	Ф	Ф	Ф	Ф	Ф	Ф			
И	И	И	И	И	И	И	И	И	И	И	И	И	И	И	И	И	И	И	И		
О	О	О	О	О	О	О	О	О	О	О	О	О	О	О	О	О	О	О	О		
Св. 160 до 250	7,0	3,5	1,7	7,0	3,5	1,7	14	7,0	3,4	14	7,0	3,4	11,5	5,0	2,5	23	10,0	5,0	23	10,0	5,0
Св. 250 до 315	8,0	4,0	—	8,0	4,0	—	16	8,0	—	16	8,0	—	13,0	5,3	3,0	26	10,6	5,0	26	10,6	5,0
Св. 315 до 400	9,0	4,0	—	9,0	4,0	—	18	8,0	—	18	8,0	—	14,0	6,0	4,0	28	12,0	8,0	28	12,0	8,0
Св. 400 до 500	10,0	—	—	10,0	—	—	20	—	—	20	—	—	16,0	—	—	32	—	—	32	—	—
Св. 500 до 630	11,0	—	—	11,0	—	—	22	—	—	22	—	—	17,5	—	—	35	—	—	35	—	—
Св. 630 до 800	12,0	—	—	12,0	—	—	24	—	—	24	—	—	20,0	—	—	40	—	—	40	—	—
Св. 800 до 1000	14,0	—	—	14,0	—	—	28	—	—	28	—	—	22,5	—	—	45	—	—	45	—	—
Св. 1000 до 1250	16,0	—	—	16,0	—	—	32	—	—	32	—	—	26,0	—	—	52	—	—	52	—	—
Св. 1250 до 1600	19,0	—	—	19,0	—	—	38	—	—	38	—	—	31,0	—	—	62	—	—	62	—	—
Св. 1600 до 2000	23,0	—	—	23,0	—	—	46	—	—	46	—	—	37,5	—	—	75	—	—	75	—	—

Классы точности подшипников



ГОСТ 8328—85 С. 13

Продолжение табл. 4

Интервалы номинальных диаметров d и D , мм	валов (осей)						отверстий корпусов								
	допуск круглости		допуск профиля продольного сечения		допуск непостоянства диаметра		допуск круглости		допуск профиля продольного сечения		допуск непостоянства диаметра				
	в поперечном сечении	в продольном сечении	в поперечном сечении	в продольном сечении	в поперечном сечении	в продольном сечении	в поперечном сечении	в продольном сечении	в поперечном сечении	в продольном сечении	в поперечном сечении	в продольном сечении			
Св. 2000 до 2500	IT7,0	—	—	IT27,0	—	—	IT54	—	—	IT44,0	—	—	IT88	—	—
Св. 2500 до 3150	—	—	—	—	—	—	—	—	—	IT52,0	—	—	IT104	—	—

Классы точности валацпепнов

Примечание. В технически обоснованных случаях по согласованию потребителей с изготовителями для номинальных диаметров валов до 10 мм под подшипники класса точности 2 разрешается допуск круглости и профиля продольного сечения выдерживать до 0,6 мкм или допуск непостоянства диаметра в поперечном и продольном сечениях до 1,2 мкм.

**С. 14 ГОСТ 3325—85**

Непостоянство диаметра в продольном сечении посадочной поверхности — разность между наибольшим и наименьшим диаметрами, измеренными в одном и том же продольном сечении.

Допуск непостоянства диаметра в поперечном сечении — наибольшее допустимое непостоянство диаметра в поперечном сечении.

Допуск непостоянства диаметра в продольном сечении — наибольшее допустимое непостоянство диаметра в продольном сечении.

2.4. Значения непостоянства диаметра в поперечном и продольном сечениях установлены в табл. 4 из расчета: половина допуска на диаметр посадочной поверхности при посадке подшипников классов точности 0 и 6, треть допуска — на диаметр посадочной поверхности при посадке подшипников классов точности 5 и 4 и четверть допуска — при посадке подшипников класса точности 2.

2.5. Допуски непостоянства диаметра в поперечном и продольном сечениях посадочных поверхностей отверстий чугунных корпусов под подшипники класса точности 0, а также валов и отверстий корпусов малонагруженных подшипников разрешается принимать равными $\frac{3}{4}$ допуска на диаметр.

2.6. Допуски непостоянства диаметра в поперечном и продольном сечениях посадочных поверхностей валов, предназначенных для посадки подшипников на закрепительных или стяжных втулках не должны превышать $\frac{1}{4}$ допусков на диаметр посадочной поверхности, соответствующих полям допусков h8, h9, h10, установленных для вала.

Примечание. Для сельскохозяйственных машин непостоянство диаметра в поперечном сечении посадочных поверхностей валов под подшипники на закрепительных или стяжных втулках не должно превышать половины допуска на диаметр вала, обработанного по 8 качеству.

(Измененная редакция, Изм. № 1).

2.7. Допуски торцового биения опорных торцовых поверхностей заплечиков валов и отверстий корпусов должны соответствовать указанным в табл. 5 и 6.

2.8. Допуски на диаметр конических шеек валов с конусностью 1:12, предназначенных для посадки подшипников с коническим отверстием, и допуски угла конуса АТ_в, определяемого как разность диаметров вала, расположенных друг от друга на расстоянии, составляющем 0,7 ширины внутреннего кольца монтируемого подшипника, должны соответствовать указанным в табл. 7.



ГОСТ 3325—85 С. 15

Таблица 5

Интервалы номинальных диаметров d , мм	Допуски торцового биения заплечиков валов, мкм, не более				
	Классы точности подшипников				
	0	6	5	4	2
От 1 до 3	10	6	3	2,0	1,2
Св. 3 до 6	12	6	4	2,5	1,5
Св. 6 до 10	15	9	4	2,5	1,5
Св. 10 до 18	18	11	5	3,0	2,0
Св. 18 до 30	21	13	6	4,0	2,5
Св. 30 до 50	25	16	7	4,0	2,5
Св. 50 до 80	30	19	8	5,0	3,0
Св. 80 до 120	35	22	10	6,0	4,0
Св. 120 до 180	40	25	12	8,0	5,0
Св. 180 до 250	46	29	14	10,0	7,0
Св. 250 до 315	52	32	16	—	—
Св. 315 до 400	57	35	18	—	—
Св. 400 до 500	63	40	—	—	—
Св. 500 до 630	70	44	—	—	—
Св. 630 до 800	80	50	—	—	—
Св. 800 до 1000	90	56	—	—	—
Св. 1000 до 1250	105	66	—	—	—
Св. 1250 до 1600	125	78	—	—	—
Св. 1600 до 2000	150	92	—	—	—
Св. 2000 до 2500	175	110	—	—	—



С. 16 ГОСТ 3325—85

Таблица 6

Интервалы номинальных диаметров D , мм	Допуски торцового бienia запячек отверстий корпусов, мкм, не более				
	Классы точности подшипников				
	0	6	5	4	3
От 3 до 6	18	12	5	4	2,5
Св. 6 до 10	22	15	6	4	2,5
Св. 10 до 18	27	18	8	5	3,0
Св. 18 до 30	33	21	9	6	4,0
Св. 30 до 50	39	25	11	7	4,0
Св. 50 до 80	46	30	13	8	5,0
Св. 80 до 120	54	35	15	10	6,0
Св. 120 до 180	63	40	18	12	8,0
Св. 180 до 250	72	46	20	14	10,0
Св. 250 до 315	81	52	23	16	12,0
Св. 315 до 400	89	57	25	30	13,0
Св. 400 до 500	97	63	27	—	—
Св. 500 до 630	110	70	30	—	—
Св. 630 до 800	125	80	35	—	—
Св. 800 до 1000	140	90	—	—	—
Св. 1000 до 1250	165	105	—	—	—
Св. 1250 до 1600	195	125	—	—	—
Св. 1600 до 2000	230	150	—	—	—
Св. 2000 до 2500	280	175	—	—	—
Св. 2500 до 3150	330	210	—	—	—

Примечания:

1. Если по условиям работы в узлах вместо применяемых подшипников классов точности 5 и 4 могут быть использованы подшипники классов точности 0 и 6, технические требования к посадочным и опорным торцам запячков вала и отверстия корпуса устанавливаются как под посадку подшипников соответственно классов точности 0 и 6 по табл. 5 и 6.

2. Для подшипников, фиксированных в осевом направлении методом вальцовки или кернения, а также для подшипников, установленных с осевым зазором по торцам колец, шероховатость и бienia торцов запячков валов и отверстий корпусов настоящим стандартом не регламентируются.



ГОСТ 3325—85 С. 17

Таблица 7

Интервалы номинальных диаметров d , мм	Допуски на диаметр конической шейки вала, мкм, не более									
	для диаметра вала					для угла конуса				
	Классы точности									
	0	6	5	4	2	0	6	5	4	3
До 10	15	9	6	—	—	9	6	4	—	—
Св. 10 до 18	18	11	8	—	—	11	8	5	—	—
Св. 18 до 30	21	13	9	6	4	13	9	6	2,5	1,5
Св. 30 до 50	25	16	11	7	4	16	11	7	2,5	1,5
Св. 50 до 80	30	19	13	8	5	19	13	8	3,0	2,0
Св. 80 до 120	35	22	15	10	6	22	15	10	4,0	2,5
Св. 120 до 180	40	25	18	12	8	25	18	12	5,0	3,0
Св. 180 до 250	46	29	20	14	10	29	20	14	7,0	3,5
Св. 250 до 315	52	32	23	23	—	32	23	16	8,0	—
Св. 315 до 400	57	36	25	25	—	36	25	18	9,0	—
Св. 400 до 500	63	40	27	27	—	40	27	20	10,0	—
Св. 500 до 630	70	44	—	—	—	44	30	—	—	—
Св. 630 до 800	80	—	—	—	—	60	—	—	—	—
Св. 800 до 1000	90	—	—	—	—	56	—	—	—	—
Св. 1000 до 1250	105	—	—	—	—	66	—	—	—	—
Св. 1250 до 1600	125	—	—	—	—	78	—	—	—	—

Примечание: Все отклонения допускаются только на «плюс» от номинального размера.

3. ОСНОВНЫЕ УКАЗАНИЯ ПО ВЫБОРУ ПОСАДОК ДЛЯ КОЛЕЦ ПОДШИПНИКОВ

3.1. Посадку вращающихся колец подшипников для исключения их проворачивания по посадочной поверхности вала или отверстия корпуса в процессе работы под нагрузкой необходимо выполнять с гарантированным натягом. Допускается в технически обоснованных случаях наличие зазоров в соединении.

3.2. Посадку одного из невращающихся колец подшипниковых узлов двухопорного вала необходимо проводить с гарантирован-



С. 18 ГОСТ 3325—85

ным зазором для обеспечения регулировки осевого натяга или зазора подшипников, а также для компенсации температурных расширений валов или корпусов.

3.3. Выбор посадок подшипников на вал и в отверстие корпуса производят в зависимости от того, вращается или не вращается данное кольцо относительно действующей на него радиальной нагрузки или от вида нагружения, величины, направления и динамики действующих нагрузок.

При выборе посадок следует учитывать также перепад температур между валом и корпусом, монтажные и контактные деформации колец, влияющие на рабочий зазор в подшипнике, материал и состояние посадочных поверхностей вала и корпуса, условия монтажа.

Примечание. Под радиальной нагрузкой следует понимать равнодействующую всех радиальных сил, действующих на подшипник или тела качения.

3.4. При выборе посадок колец подшипников следует учитывать основные виды нагружения: местное, циркуляционное и колебательное (см. справочное приложение 4). Виды нагружения колец подшипников качения при радиальных нагрузках в зависимости от условий работы приведены в табл. 8.

3.5. По интенсивности нагружения подшипниковых узлов, определяемой отношением радиальной нагрузки и радиальной динамической грузоподъемности, режимы их работы подразделяют на легкий, нормальный, тяжелый и режим «особые условия».

Основным критерием интенсивности нагружения является динамическая эквивалентная нагрузка P , выраженная в долях динамической грузоподъемности C или P/C .

3.6. Режимы работы подшипников и соответствующие отношения нагрузки к динамической грузоподъемности приведены в табл. 9.

3.7. Посадки колец шариковых и роликовых радиальных подшипников на вал и в отверстие корпуса в зависимости от вида нагружения выбирают в соответствии с табл. 10.

3.8. Посадки шариковых и роликовых радиально-упорных подшипников на вал и в отверстие корпуса выбирают в соответствии с табл. 11.

3.9. Для тугих колец упорных шариковых и роликовых подшипников применяются посадки $L0/j_6$, $6(L0/j_6)$ или $L6/j_6$, $(L6/j_6)$.

3.10. Выбор посадок колец подшипников в зависимости от вида нагружения, режима работы, диаметра, типа подшипников производится с учетом табл. 1 и 2 рекомендуемого приложения 5.



ГОСТ 3325—85 С. 19

Таблица 8

Условия работы		Виды нагружения	
Характеристика нагрузок	Вращающееся кольцо	внутреннего кольца	наружного кольца
Постоянная по направлению	Внутреннее	Циркуляционное	Местное
	Наружное	Местное	Циркуляционное
Постоянная по направлению и вращающаяся, меньшая постоянной по значению	Внутреннее	Циркуляционное	Колебательное
	Наружное	Колебательное	Циркуляционное
Постоянная по направлению и вращающаяся, большая постоянной по значению	Внутреннее	Местное	Циркуляционное
	Наружное	Циркуляционное	Местное
Постоянная по направлению	Внутреннее и наружное кольцо в одном или противоположном направлениях	Циркуляционное	Циркуляционное
		Местное	Циркуляционное
Вращающаяся с внутренним кольцом		Циркуляционное	Местное
Вращающаяся с наружным кольцом		Циркуляционное	Местное

Таблица 9

Режим работы подшипника	Отношение нагрузки к динамической грузоподъемности
Легкий Нормальный Тяжелый Особые условия*	$P/C \leq 0,07$ $0,07 < P/C \leq 0,15$ $P/C > 0,15$

* К режиму «особые условия» относят условия эксплуатации подшипников, работающих при ударных и вибрационных нагрузках (в железнодорожных и трамвайных буксах, на коленчатых валах двигателей, в узких дробилках, прессах, экскаваторов и т. п.). Посадки подшипников при этом режиме, выбирают как для тяжелого режима работы, независимо от отношения нагрузки к динамической грузоподъемности.



С. 29 ГОСТ 3328—85

Таблица 10

Виды нагру- жения колец	Посадки колец												
	внутреннего на вал						наружного в корпусе						
Местное	$L5/j_{\cdot5}$	$L0/j_{\cdot6}$	$L5/h_5$	$L0/h_6$	$L6/j_{\cdot6}$	$L0/g_6$	$L0/f_6$	$J_{\cdot6}/f_5$	$J_{\cdot7}/f_0$	$H6/f_5$	$\Phi H7/f_0$	$H8/f_0$	$G7/f_0$
	$L4/j_{\cdot5}$	$L6/j_{\cdot6}$	$L4/h_5$	$L6/h_6$	$L6/g_6$	$L6/f_6$	$L6/j_{\cdot6}$	$J_{\cdot6}/f_4$	$J_{\cdot7}/f_6$	$H6/f_4$	$H7/f_6$	$H8/f_0$	$G7/f_6$
	$L2/j_{\cdot4}$		$L2/h_4$					$J_{\cdot5}/f_2$			$H6/f_2$		$H8/f_6$ $H9/f_6$
Цирку- ляционное	$L5/n_5$	$L0/n_6$	$L5/m_5$	$L0/m_6$	$L5/k_5$	$L0/k_6$	$L5/j_{\cdot5}$	$L0/j_{\cdot6}$	$N6/f_5$	$M6/f_5$	$M7/f_0$	$K6/f_5$	$P7/f_0$
	$L4/n_5$	$L6/n_6$	$L4/m_6$	$L6/m_6$	$L4/k_5$	$L6/k_6$	$L4/j_{\cdot6}$	$L6/j_{\cdot6}$	$N6/f_4$	$M6/f_4$	$M7/f_6$	$K6/f_6$	$P7/f_6$
	$L2/n_4$		$L2/m_4$		$L2/k_4$		$L2/j_{\cdot4}$		$N6/f_2$	$M5/f_2$		$K5/f_2$	
Колеба- тельное	$L5/j_{\cdot5}$	$L0/j_{\cdot6}$						$J_{\cdot5}/f_5$	$J_{\cdot7}/f_0$				
	$L4/j_{\cdot5}$	$L6/j_{\cdot6}$						$J_{\cdot5}/f_4$	$J_{\cdot7}/f_6$				
	$L2/j_{\cdot4}$							$J_{\cdot4}/f_2$					

Примечания:

1. При частотах вращения, превышающих предельные, для мест нагруженных колец шариковых и роликовых радиальных подшипников следует производить обработку посадочных мест вала и корпуса под посадку с полем допуска, расположенным симметрично, относительно номинального диаметра в соответствии с табл. 1.
2. Допускается при необходимости применение полых допусков j_5 , j_6 , J_6 , J_7 ограниченного применения.



ГОСТ 3325—85 С. 21

Таблица 11

Посадки радиально-упорных шариковых и роликовых подшипников
при осевой регулировке

Вид нагружения и способ регулировки	Посадки								
	внутреннего кольца на вал				наружного кольца в корпус				
Циркуляционное нагружение колец подшипников при отсутствии регулировки	L0/n6	L0/m6	L0/k6	L0/j6	N7/H0	M7/H0	K7/H0	J7/H0	P7/H0
	L6/n6	L6/m6	L6/k6	L6/j6	N7/H6	M7/H6	K7/H6	J7/H6	P7/H6
Циркуляционное нагружение регулируемых колец	L0/j6 L6/j6				J7/H0 J7/H6				
Нерегулируемые и регулируемые местно нагруженные кольца, не перемещающиеся относительно посадочной поверхности	L0/j6; L0/h6; L6/j6; L6/h6				M7/H0; K7/H0; H7/H0; M7/H6; K7/H6; H7/H6				
Местно нагруженные регулируемые кольца	L0/h6; L0/g6; L0/f6; L6/h6; L6/g6; L6/f6				H7/H0; H7/H6				

3.11. При измерении диаметров сопрягаемых поверхностей приборами точечного контакта возникает систематическая погрешность в определении натягов и зазоров за счет отклонений формы этих поверхностей, которую необходимо учитывать. Основные указания по обеспечению точности сопряжений и измерениям диаметров сопрягаемых поверхностей с учетом отклонений формы приведены в рекомендуемом приложении 6.

4. ДОПУСТИМЫЕ УГЛЫ ВЗАИМНОГО ПЕРЕКОСА КОЛЕЦ ПОДШИПНИКОВ КАЧЕНИЯ В ПОДШИПНИКОВЫХ УЗЛАХ РАЗЛИЧНЫХ ТИПОВ

4.1. Суммарное допустимое отклонение от соосности, вызванное неблагоприятным сочетанием всех видов погрешностей обра-



С. 22 ГОСТ 3325— 85

ботки, сборки и деформации подшипников, вала и деталей корпуса под действием нагрузок оцениваются допустимым углом взаимного перекоса Θ_{\max} между осями внутреннего и наружного колец подшипников качения, смонтированных в подшипниковых узлах.

4.2. В качестве допустимого принимается наибольший угол взаимного перекоса колец подшипников, смонтированных в подшипниковых узлах, при котором долговечность сохраняется не ниже расчетной.

4.3. Допустимые углы взаимного перекоса колец Θ_{\max} подшипников для различных типов и классов точности подшипников 0 и 6 должны соответствовать указанным в табл. 12.

Примечание. По согласованию предприятия-изготовителя с потребителем для высокоточных подшипниковых узлов допустимые углы перекоса могут быть уменьшены по сравнению с значениями, указанными в табл. 12.

4.4. Допустимые углы взаимного перекоса колец подшипников качения и допуски расположения посадочных поверхностей вала и отверстия корпуса в подшипниковых узлах различных типов приведены в рекомендуемом приложении 7.

4.5. Перекос колец является одной из причин первоначального повреждения подшипников и концентрации контактных напряжений и может быть уменьшен в результате применения соответствующих приемов монтажа. Требования к посадкам и рекомендации по монтажу подшипников качения приведены в справочном приложениях 8 и 9.

ПРИЛОЖЕНИЕ I Обязательное

УСЛОВИЯ ТОЛСТОСТЕННОСТИ ПОЛЫХ ВАЛОВ И ГНЕЗД КОРПУСОВ

Под толстостенными понимают валы и корпуса с соотношением диаметров:

$$\frac{d}{d_b} \geq 1,25 \text{ — для валов;}$$

$$\frac{D_x}{D} \geq 1,25 \text{ — для корпусов,}$$

где d — диаметр отверстия подшипника;
 d_b — диаметр отверстия вала;
 D_x — наружный диаметр корпуса;
 D — наружный диаметр подшипника.



ГОСТ 3325—85 С. 23

Таблица 12

Допустимые углы взаимного перекоса колец подшипников качения
в подшипниковых узлах различных типов

Тип подшипников	Допускаемые углы взаимного перекоса колец подшипников θ_{max}
Радialные однорядные шариковые (при радиальном нагружении) с радиальным зазором: нормальным по ряду по 8 ряду	8' 10' 16'
Радialно-упорные шариковые однорядные с углами контакта: $\alpha = 12^\circ$ $\alpha = 25^\circ$ $\alpha = 36^\circ$	6' 5' 4'
Упорно-радиальные шариковые с углом контакта $\alpha = 45^\circ - 60^\circ$	4'
Упорные шариковые с углом контакта $\alpha = 90^\circ$	2'
Радialные с цилиндрическими роликами: с короткими и длинными без модифицированного контакта с модифицированным контактом	2' 6'
Конические с роликами: без модифицированного контакта с небольшим модифицированным контактом	2' 4'
Конические с модифицированным контактом на наружном кольце	8'
Упорные с цилиндрическими или коническими роликами	1'
Игольчатые роликовые: однорядные однорядные с модифицированным контактом многорядные	1' 4' 1'
Шариковые радиальные сферические двухрядные по ГОСТ 5720—75	4°
Роликовые радиальные однорядные по ГОСТ 24954—81	3°
Роликовые радиальные сферические двухрядные по ГОСТ 5721—75	2°
Роликовые упорные сферические по ГОСТ 9942—80	3°

Примечание. Эксплуатационный перекос колец не должен превышать $0,7\theta_{max}$ значения конструктивно-допускаемого угла взаимного перекоса колец.



С. 24 ГОСТ 3325—85

Сопоставление полей допусков по системе ОСТ, ГОСТ 25346—82,

Классы точности подшипников по ГОСТ 520—71								
Поля допусков и посадки системы ОСТ: ОСТ 1011, ОСТ 1012, ОСТ 1021, ОСТ 1022, ОСТ 1023, ОСТ 1024, ОСТ 1027, ГОСТ 3325—85	Л	Л ₂	—	Х	Д	С	С ₂₃	
	Л ₀	Л ₂₀	—	Х ₂	Д ₀	С ₀	—	
	Л ₀ Л ₂₀ Л ₃₀	Л ₂₀ Л ₃₀ Л ₄₀		Х ₂ Х ₃ Х ₄	Д ₀ Д ₁ Д ₂	С ₀ С ₁ С ₂	С ₂₃ С ₂₄ С ₂₅	
	Л ₀ Л ₂₀ Л ₃₀	Л ₂₀ Л ₃₀ Л ₄₀		Х ₂ Х ₃ Х ₄	Д ₀ Д ₁ Д ₂	С ₀ С ₁ С ₂	С ₂₃ С ₂₄ С ₂₅	
Характер посадки	вал	с зазорами			переходные (с			
	корпус	с зазо						
для								
Поля допусков по ГОСТ: ГОСТ 25346—82, ГОСТ 25347—82 и соответствующие посадки	e8	e9	f6	f7	f8	g6	h8	
	$\frac{L0}{e8}$	$\frac{L0}{e9}$	$\frac{L0}{f6}$	$\frac{L0}{f7}$	$\frac{L0}{f8}$	$\frac{L0}{g6}$	$\frac{L0}{h8}$	
			$\frac{L6}{f6}$	$\frac{L6}{f7}$	$\frac{L6}{f8}$	$\frac{L6}{g6}$	$\frac{L6}{h6}$	
			$\frac{L6}{f6}$	$\frac{L6}{f7}$	$\frac{L6}{f8}$	$\frac{L6}{g6}$	$\frac{L6}{h7}$	
для отверст								
	E8	E9				G7	H7	
	$\frac{E8}{J0}$	$\frac{E9}{J0}$				$\frac{G7}{J0}$	$\frac{H7}{J0}$	
	$\frac{E8}{f6}$					$\frac{G7}{f6}$	$\frac{H7}{f6}$	



ГОСТ 3325—85 С. 25

ПРИЛОЖЕНИЕ 2

Справочное

ГОСТ 25347—82 и соответствующих посадок для подшипников качения

и 6

$B_3 = C_3$	$B_{3a} = C_{3a}$	$B_4 = C_4$	П	Н	Т	Г	Р7		
C_{3a}	—	C_{4a}	P_n	H_n	T_n	G_n	R_7		
женя			плотная класса 2	напряжен- ная класса 2	тугая клас- са 2	глухая класса 2	для тонко- стенных корпусов		
клас- са 3	клас- са 3a	клас- са 4							
натягами, зазорами)				с натягами					
ради			переходные		преимущественно с натягами				

вала

h8	h9	h10		j6	(j6)	k6	m6	n6	p6	r6	r7
$L0/h8$	$L0/h9$			$\frac{L0}{j6}$	$\frac{L0}{(j6)}$	$\frac{L0}{k6}$	$\frac{L0}{m6}$	$\frac{L0}{n6}$	$\frac{L0}{p6}$	$\frac{L0}{r6}$	$\frac{L0}{r7}$
$L6/h8$	$L6/h9$			$\frac{L6}{j6}$	$\frac{L6}{(j6)}$	$\frac{L6}{k6}$	$\frac{L6}{m6}$	$\frac{L6}{n6}$	$\frac{L6}{p6}$	$\frac{L6}{r6}$	$\frac{L6}{r7}$

тия корпуса

H9				J7	(J7)	K7	M7	N7	P7		
$\frac{H9}{j0}$				$\frac{J7}{j0}$	$\frac{(J7)}{j0}$	$\frac{K7}{j0}$	$\frac{M7}{j0}$	$\frac{N7}{j0}$	$\frac{P7}{j0}$		
$\frac{H9}{j6}$				$\frac{J7}{j6}$	$\frac{(J7)}{j6}$	$\frac{K7}{j6}$	$\frac{M7}{j6}$	$\frac{N7}{j6}$	$\frac{P7}{j6}$		



С. 26 ГОСТ 3325—85

Классы точности подшипников по ГОСТ 520—71		Б и					
Поля допусков и посадки системы ОСТ: ОСТ 1011, ОСТ 1012, ОСТ 1021, ОСТ 1022, ОСТ 1023, ОСТ 1024, ОСТ 1027, ГОСТ 3325—85	D_1	C_1	P_1	H_1	T_1	G_1	
	$D_{1н}$	$C_{1н}$	$P_{1н}$	$H_{1н}$	$T_{1н}$	$G_{1н}$	
	длиннее- внешняя класс I	сложнее- внешняя класс I	менее- внутренняя класс I	напря- же- внутренняя класс I	тугая класс II	слухая класс I	
Характер посадки	вал	переходные			с натяг		
	корпус	с зазорами	переходные		преимущественно		
для							
Поля допусков по ГОСТ: ГОСТ 25346—82, ГОСТ 25347—82 и соответствующие посадки	$g5$	$h5$	j_5	$(j5)$	$K5$	$m5$	
	$\frac{L5}{g5}$	$\frac{L5}{h5}$	$\frac{L5}{j_5}$	$\frac{L5}{(j5)}$	$\frac{L5}{K5}$	$\frac{L5}{m5}$	
	$\frac{45}{g5}$	$\frac{L4}{h5}$	$\frac{L4}{j_5}$	$\frac{L4}{(j5)}$	$\frac{L4}{K5}$	$\frac{L4}{m5}$	
	для отверст						
	$G6$	$H6$	J_6	$(J6)$	$K6$	$M6$	$N6$
	$\frac{G6}{I5}$	$\frac{H6}{I5}$	$\frac{J_6}{I5}$	$\frac{(J6)}{I5}$	$\frac{K6}{I5}$	$\frac{M6}{I5}$	$\frac{N6}{I5}$
$\frac{G6}{I4}$	$\frac{H6}{I4}$	$\frac{J_6}{I4}$	$\frac{(J6)}{I4}$	$\frac{K6}{I4}$	$\frac{M6}{I4}$	$\frac{N6}{I4}$	

Примечания:

1. Посадки подшипников 2-го класса в системе ОСТ достигаются уменьшением доводки.

2. В скобках приведены поля допусков ограниченного применения.



ГОСТ 3325—85 С. 27

Продолжение

4		2								
		D_1		S_1		P_1	H_1	T_1	G_1	
		$D_{1п}$		$S_{1п}$		$P_{1п}$	$H_{1п}$	$T_{1п}$	$G_{1п}$	
		левее- ниж ниж классы 1		скольже- ниж ниж классы 1		путье ниж ниж классы 1	ниж- ниж ниж классы 1	туге ниж ниж классы 1	глуе ниж ниж классы 1	
гзмн		переходные					с натягами			
но с нтя- ми		с зазорами				переходные	преимуществен- но с натягами			

валы

p_5		g_4	h_3	h_4	j_{s3}	j_{s4}	k_4	m_4	n_4
$\frac{L_5}{p_5}$		$\frac{L_2}{h_4}$	$\frac{L_2}{h_3}$	$\frac{L_2}{h_4}$	$\frac{L_2}{j_{s3}}$	$\frac{L_2}{j_{s4}}$	$\frac{L_2}{k_4}$	$\frac{L_2}{m_4}$	$\frac{L_2}{n_4}$
$\frac{L_4}{p_4}$									

стия корпуса

P_6	G_4	G_5	H_4	H_5	J_{s4}	J_{s5}	K_5	M_5	N_5
$\frac{P_6}{i_5}$									
	$\frac{G_4}{i_2}$	$\frac{G_5}{i_2}$	$\frac{H_4}{i_2}$	$\frac{H_5}{i_2}$	$\frac{J_{s4}}{i_2}$	$\frac{J_{s5}}{i_2}$	$\frac{K_5}{i_2}$	$\frac{M_5}{i_2}$	$\frac{N_5}{i_2}$
$\frac{P_6}{i_4}$									

нием полей допусков на посадочные диаметры валов и корпусов с помощью се-



С 28 ГОСТ 3325—85

ПРИЛОЖЕНИЕ 3
Обязательное

ЧИСЛЕННЫЕ ЗНАЧЕНИЯ ПРЕДЕЛЬНЫХ ОТКЛОНЕНИЙ, НАТЯГОВ (+) И ЗАЗОРОВ (—) ПРИ ПОСАДКАХ ПОДШИПНИКОВ

Таблица 1

Пределы отклонения сопрягаемых диаметров при посадке шариковых и роликовых радиальных и шариковых радиально-упорных подшипников на вал. Класс точности 0

Интервалы номинальных диаметров d , мм	Пределы отклонения вала, мкм, для полых валов																
	Предельные отклонения диаметра отверстия		h6		h7		h8		h9		h10		h11		h12		
	Н	h	h6	h7	h8	h9	h10	h11	h12	h6	h7	h8	h9	h10	h11	h12	
От 0,6 до 3	0	-8	+10	+4	+8	+2	+6	0	+3,0	-3,0	+4	-2	0	-6	-2	-8	-12
Св. 3 до 6	0	-8	+16	+8	+12	+4	+9	+1	+4,0	-4,0	+6	-2	0	-8	-4	-12	-18
Св. 6 до 10	0	-8	+19	+10	+15	+6	+10	+1	+4,5	-4,5	+7	-2	0	-9	-5	-14	-22
Св. 10 до 18	0	-8	+23	+12	+18	+7	+12	+1	+5,5	-5,5	+8	-3	0	-11	-6	-17	-27
Св. 18 до 30	0	-10	+28	+15	+21	+8	+15	+2	+6,5	-6,5	+9	-4	0	-13	-7	-20	-33
Св. 30 до 50	0	-12	+33	+17	+25	+9	+18	+2	+8,0	-8,0	+11	-5	0	-16	-9	-25	-41
Св. 50 до 80	0	-15	+39	+20	+30	+11	+21	+2	+9,5	-9,5	+12	-7	0	-19	-10	-29	-49
Св. 80 до 120	0	-20	+45	+23	+35	+13	+25	+3	+11,0	-11,0	+13	-9	0	-22	-12	-34	-58



ГОСТ 3325—85 С. 28

Продолжение табл. 1

Материалы номинальных диаметров d , мм	Предельные отклонения вала, мм, для целей допусков																
	п6		п6		п6		п6		п6		п6						
	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.					
Св. 120 до 180	0	-25	+52	+27	+40	+15	+28	+3	+12,5	-12,5	+14	-11,0	-25	-14	-39	-43	-68
	0	-30	+60	+31	+46	+17	+33	+4	+14,5	-14,5	+16	-13,0	-29	-15	-44	-50	-79
Св. 250 до 315	0	-35	+66	+34	+52	+20	+36	+4	+16,0	-16,0	+16	-16,0	-32	-17	-49	-56	-88
	0	-40	+73	+37	+57	+21	+40	+4	+18,0	-18,0	+18	-18,0	-36	-18	-54	-62	-98
Св. 400 до 500	0	-45	+80	+40	+63	+23	+45	-5	+20,0	-20,0	+20	-20,0	-40	-20	-70	-68	-108
	0	-50	+88	+44	+70	+26	+44	0	+22,0	-22,0			-44	-22	-66	-75	-120
Св. 630 до 800	0	-75	+100	+50	+80	+30	+50	0	+25,0	-25,0			-50	-24	-74	-80	-130
	0	-100	+112	+56	+90	+34	+56	0	+28,0	-28,0			-56	-26	-82	-86	-142
Св. 1000 до 1250	0	-125	+132	+66	+106	+40	+66	0	+33,0	-33,0			-56	-28	-94	-98	-164
	0	-160	+166	+78	+126	+48	78	0	+39,0	-39,0			-78	-30	-108	-110	-188
Св. 1600 до 2000	0	-200	+184	+92	+150	+58	+92	0	+46,0	-46,0			-92	-32	-124	-120	-212
	0	-250	+220	+110	+178	+68	+110	0	+55,0	-55,0			-110	-34	-144	-130	-240



ГОСТ 3825—85

Таблица 2

Натяги и зазоры при посадке шариковых и роликовых радиальных и шариковых радиально-упорных подшипников на вал. Класс точности 0

Материалы поверхностей диаметров d , мм	Пределы откло- нения для метра от- версия подшип- ника, d , мм		Натяги (+), зазоры (-), мм, для посадок															
	И З В В	И З В В	L0/16		L0/16		L0/16		L0/16		L0/16		L0/16		L0/16			
			И З В В	И З В В	И З В В	И З В В	И З В В	И З В В	И З В В	И З В В	И З В В	И З В В	И З В В	И З В В	И З В В	И З В В		
От 0,6 до 3	0	-8	+18	+4	+16	+2	+14	0	+11,0	-3,0	+12	-2	+8	-6	+5	-8	+2	-12
Св. 3 до 6	0	-8	+24	+8	+20	+4	+17	+1	+12,0	-4,0	+14	-2	+8	-8	+4	-12	-2	-18
Св. 6 до 10	0	-8	+27	+10	+23	+6	+18	+1	+12,5	-4,5	+15	-2	+8	-9	+3	-14	-5	-22
Св. 10 до 18	0	-8	+31	+12	+26	+7	+20	+1	+13,5	-5,5	+16	-3	+8	-11	+2	-17	-8	-27
Св. 18 до 30	0	-10	+38	+15	+31	+8	+25	+2	+16,5	-6,5	+19	-4	+10	-13	+3	-20	-10	-33
Св. 30 до 50	0	-12	+45	+17	+37	+9	+30	+2	+20,0	-8,0	+23	-5	+12	-16	+3	-25	-13	-41
Св. 50 до 80	0	-15	+54	+20	+45	+11	+36	+2	+24,5	-9,5	+27	-7	+15	-19	+5	-29	-15	-49
Св. 80 до 120	0	-20	+65	+23	+55	+13	+45	+3	+31,0	-11,0	+33	-9	+20	-22	+8	-34	-16	-58
Св. 120 до 180	0	-25	+77	+27	+65	+15	+53	+3	+37,5	-12,5	+39	-11	+25	-25	+11	-39	-18	-68
Св. 180 до 250	0	-30	+90	+31	+76	+17	+63	+4	+44,5	-14,5	+45	-13	+30	-29	+15	-41	-20	-79
Св. 250 до 315	0	-35	+101	+34	+87	+20	+71	+4	+51,0	-16,0	+51	-16	+35	-32	+18	-49	-21	-88



ГОСТ 3325—85 С. 31

Продолжение табл. 2

Интервалы номинальных диаметров d , мм	Пределы отклонения для отверстия		Пределы отклонения для впадины		Пределы отклонения для диаметра d , мм		Натяги (+), зазоры (-), мм, для посадок		$L_0/16$		$L_0/10$		$L_0/8$		$L_0/6$		$L_0/5$		$L_0/4$			
	ИЗБ	ИЗН	ИЗБ	ИЗН	ИЗБ	ИЗН	ИЗБ	ИЗН	ИЗБ	ИЗН	ИЗБ	ИЗН	ИЗБ	ИЗН	ИЗБ	ИЗН	ИЗБ	ИЗН	ИЗБ	ИЗН		
																					ИЗБ	ИЗН
Св. 315 до 400	0	-40	+113	+37	+97	+21	+80	+4	+58,0	-18,0	+58	-18	+40	-36	+22	-54	+22	-98	+22	-98	+22	-98
Св. 400 до 500	0	-45	+125	+40	+108	+23	+90	+5	+65,0	-20,0	+65	-20	+45	-40	+25	-60	+25	-108	+25	-108	+25	-108
Св. 500 до 630	0	-50	+138	+44	+120	+26	+94	0	+72,0	-22,0			+50	-44	+28	-66	+28	-120	+28	-120	+28	-120
Св. 630 до 800	0	-75	+175	+50	+155	+30	+126	0	+100,0	-25,0			+75	-50	+51	-74	+51	-130	+51	-130	+51	-130
Св. 800 до 1000	0	-100	+212	+56	+190	+34	+157	0	+128,0	-28,0			+100	-55	+74	-82	+74	-142	+74	-142	+74	-142
Св. 1000 до 1250	0	-125	+257	+66	+231	+40	+191	0	+158,0	-33,0			+125	-66	+97	-94	+97	-164	+97	-164	+97	-164
Св. 1250 до 1600	0	-160	+316	+78	+286	+48	+238	0	+199,0	-39,0			+150	-78	+133	-108	+133	-188	+133	-188	+133	-188
Св. 1600 до 2000	0	-200	+384	+92	+350	+58	+292	0	+246,0	-46,0			+200	-92	+168	-124	+168	-212	+168	-212	+168	-212
Св. 2000 до 2500	0	-250	+450	+110	+428	+68	+360	0	+305,0	-55,0			+250	-110	+216	-144	+216	-240	+216	-240	+216	-240



С. 32 ГОСТ 3325—85

Таблица 3
Предельные отклонения сопрягаемых диаметров при посадке шариковых и роликовых радиальных и шариковых радиально-упорных подшипников в корпус. Класс точности 0

Интервалы номинальных диаметров D , мм	Предельные отклонения отверстий, мм, для полых корпусов		H7		J7		k7		M7		N7		P7		Предельные отклонения диаметра подшипника, $D_{пн}$, мм		H7		H7		G7	
	верхнее	нижнее	верхнее	нижнее	верхнее	нижнее	верхнее	нижнее	верхнее	нижнее	верхнее	нижнее	верхнее	нижнее	верхнее	нижнее	верхнее	нижнее	верхнее	нижнее	верхнее	нижнее
	0	-8	-4	-14	-2	-12	0	-10	+5	-5	+1	-6	+10	0	+12	+2	0	-6	-6	0	+15	+4
От 2,5 до 3	0	-8	-4	-14	-2	-12	0	-10	+5	-5	+1	-6	+10	0	+12	+2	0	-6	-6	0	+15	+4
Св. 3 до 6	0	-8	-4	-16	0	-12	+3	-9	+6	-6	+6	-6	+12	0	+12	+4	0	-6	-6	0	+15	+4
Св. 6 до 10	0	-8	-4	-19	0	-15	+5	-10	+7	-7	+7	-7	+15	0	+12	+5	0	-7	-7	0	+20	+5
Св. 10 до 18	0	-8	-5	-23	0	-18	+5	-12	+9	-9	+9	-8	+18	0	+12	+6	0	-8	-8	0	+24	+6
Св. 18 до 30	0	-9	-7	-28	0	-21	+6	-15	+10	-10	+10	-9	+21	0	+12	+7	0	-9	-9	0	+28	+7
Св. 30 до 50	0	-11	-8	-33	0	-25	+7	-18	+12	-12	+12	-11	+25	0	+12	+8	0	-11	-11	0	+34	+9
Св. 50 до 80	0	-13	-9	-39	0	-30	+9	-21	+15	-15	+15	-12	+30	0	+12	+9	0	-12	-12	0	+40	+10
Св. 80 до 120	0	-15	-10	-45	0	-35	+10	-25	+17	-17	+17	-13	+35	0	+12	+10	0	-13	-13	0	+47	+12
Св. 120 до 150	0	-18	-12	-52	0	-40	+12	-28	+20	-20	+20	-14	+40	0	+12	+12	0	-14	-14	0	+51	+14
Св. 150 до 180	0	-25	-12	-52	0	-40	+12	-28	+20	-20	+20	-14	+40	0	+12	+12	0	-14	-14	0	+51	+14



ГОСТ 3325—85 С. 38

Продолжение табл. 3

Интервалы номинальных диаметров D , мм	Пределы отклонения отверстия, мм, для полых болтунков		P7		N7		M7		K7		J ₇		J7		H7		G7	
	верх	ниж	верх	ниж	верх	ниж	верх	ниж	верх	ниж	верх	ниж	верх	ниж	верх	ниж	верх	ниж
Св. 160 до 250	0	-30	-33	-79	-14	-60	0	-46	+13	-33	+23	-23	+30	-16	+46	0	+61	+15
Св. 250 до 315	0	-35	-36	-88	14	-66	0	-52	+16	-36	+26	-26	+36	-16	+52	0	+59	+17
Св. 315 до 400	0	-40	-41	-98	-16	-73	0	-57	+17	-40	+28	-28	+39	-18	+57	0	+75	+18
Св. 400 до 500	0	-45	-45	-108	-17	-80	0	-63	+18	-45	+31	-31	+43	-20	+63	0	+83	+20
Св. 500 до 630	0	-50	-78	-148	-44	-114	-26	-93	0	-70	+36	-36			+70	0	+92	+22
Св. 630 до 800	0	-75	-88	-168	-50	-130	-30	-110	0	-80	+40	-40			+80	0	+104	+24
Св. 800 до 1000	0	-100	-100	-190	-56	-146	-34	-124	0	-90	+45	-45			+90	0	+116	+26
Св. 1000 до 1250	0	-125	-120	-225	-66	-171	-40	-145	0	-105	+52	-52			+105	0	+133	+28
Св. 1250 до 1600	0	-160	-140	-265	-78	-203	-48	-173	0	-125	+62	-62			+125	0	+155	+30
Св. 1600 до 2000	0	-200	-170	-320	-92	-242	-58	-208	0	-150	+75	-75			+150	0	+182	+32
Св. 2000 до 2500	0	-250	-195	-370	-110	-285	-68	-243	0	-175	+87	-87			+175	0	+209	+34
Св. 2500 до 3150	0	-310	-240	-450	-135	-345	-78	-286	0	-210	+105	-105			+210	0	+248	+38

№ 33
в к. 738



С. 34 ГОСТ 3325—85

Таблица 4

Натяги и зазоры при посадке шариковых и роликовых радиальных и шариковых радиально-упорных подшипников в корпус. Класс точности 0

Интервалы номинальных диаметров, D , мм	Натяги (+) и зазоры (-), мм, для посадок																
	P7/00		N7/00		M7/00		K7/00		J ₇ /00		J7/00		H7/00		G7/00		
	ИЗГОТ	ИЗГОТ	ИЗГОТ	ИЗГОТ	ИЗГОТ	ИЗГОТ	ИЗГОТ	ИЗГОТ	ИЗГОТ	ИЗГОТ	ИЗГОТ	ИЗГОТ	ИЗГОТ	ИЗГОТ	ИЗГОТ	ИЗГОТ	
Пределы- вые от- клонения наружно- го диамет- ра под- шипника D , мм	ИЗГОТ	ИЗГОТ	ИЗГОТ	ИЗГОТ	ИЗГОТ	ИЗГОТ	ИЗГОТ	ИЗГОТ	ИЗГОТ	ИЗГОТ	ИЗГОТ	ИЗГОТ	ИЗГОТ	ИЗГОТ	ИЗГОТ	ИЗГОТ	ИЗГОТ
0	-8	+16	-2	+14	-4	+12	-6	+10	-8	+5	-13	+6	-12	0	-18	-2	-20
Св. 3 до 6	0	+20	0	+16	-4	+12	-8	+9	-11	+6	-14	+6	-14	0	-20	-4	-24
Св. 6 до 10	0	+24	+1	+19	-4	+15	-8	+10	-13	+7	-15	+7	-16	0	-23	-5	-28
Св. 10 до 18	0	+29	+3	+23	-3	+18	-8	+12	-14	+9	-17	+8	-18	0	-26	-6	-32
Св. 18 до 30	0	+35	+5	+28	-2	+21	-9	+15	-15	+10	-19	+9	-21	0	-30	-7	-37
Св. 30 до 50	0	+42	+6	+33	-3	+25	-11	+18	-18	+12	-23	+11	-25	0	-36	-9	-45
Св. 50 до 80	0	+51	+8	+39	-4	+30	-13	+21	-22	+15	-28	+12	-31	0	-43	-10	-53
Св. 80 до 120	0	+59	+9	+45	-5	+35	-15	+25	-25	+17	-32	+13	-37	0	-50	-12	-62
Св. 120 до 150	0	+68	+10	+52	-6	+40	-18	+28	-30	+20	-38	+14	-44	0	-58	-14	-72
Св. 150 до 180	0	+68	+3	+52	-13	+40	-25	+28	-37	+20	-45	+14	-51	0	-65	-14	-79
Св. 180 до 250	0	+79	+3	+60	-16	+46	-30	+33	-43	+23	-53	+16	-60	0	-75	-15	-91



ГОСТ 3325—86 С. 35

Продолжение табл. 4

Интервалы номинальных диаметров, D, мм	Нагрузки (+) и взоры (-), мм, для посадок																
	P7/10		N7/10		M7/10		K7/10		J _s 7/10		J7/10		H7/10		O7/10		
	НИН	ННН	НИН	ННН	НИН	ННН	НИН	ННН	НИН	ННН	НИН	ННН	НИН	ННН	НИН	ННН	
Пределы отклонения наружного диаметра до посадочной поверхности D _в , мкм	0	-35	+88	+1	+66	-21	+52	-35	+36	-51	+26	+15	-71	0	-87	-17	-104
	0	-40	+98	+1	+73	-24	+57	-40	+40	-57	+28	+18	-79	0	-97	-18	-115
Св. 250 до 315	0	-45	+108	0	+80	-28	+63	-45	+45	-63	+31	+20	-88	0	-108	-20	-128
	0	-50	+145	+28	+114	-6	+96	-24	+70	-50	+35			0	-120	-22	-142
Св. 315 до 400	0	-75	+168	+13	+130	-25	+110	-45	+80	-75	+40			0	-155	-24	-179
	0	-100	+190	0	+146	-44	+124	-66	+90	-100	+45			0	-190	-26	-216
Св. 400 до 500	0	-125	+225	-5	+171	-59	+145	-85	+105	-125	+52			0	-230	-28	-258
	0	-140	+265	-20	+203	-82	+173	112	+125	-160	+62			0	-285	-30	-315
Св. 500 до 630	0	-200	+320	-30	+242	-108	+208	-142	+150	-200	+75			0	-350	-32	-382
	0	-250	+370	-55	+285	-140	+243	-182	+175	-250	+87			0	-425	-34	-459
Св. 630 до 800	0	-310	+450	-70	+345	-175	+286	-232	+210	-310	+105			0	-520	-38	-558
	0	-310	+450	-70	+345	-175	+286	-232	+210	-310	+105			0	-520	-38	-558

№



С. 38 ГОСТ 3325—85

Таблица 5
Предельные отклонения сопрягаемых диаметров при посадке шариковых и роликовых радиальных и шариковых радиально-упорных подшипников на вал. Класс точности 6

Интервалы номинальных диаметров d, мм	Предельные отклонения вала, мм, для посадки подшипков																	
	h6		h7		h8		k6		k7		k8							
	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.						
От 0,6 до 3	0	-7	+10	+4	+8	+2	+6	0	+3,0	-3,0	+4	-2	0	-6	-2	-8	-6	-12
Св. 3 до 6	0	-7	+16	+8	+12	+4	+9	+1	+4,0	-4,0	+6	-2	0	-8	-4	-12	-10	-18
Св. 6 до 10	0	-7	+19	+10	+15	+6	+10	+1	+1,5	-4,5	+7	-2	0	-9	-5	-14	-13	-22
Св. 10 до 18	0	7	+23	+12	+18	+7	+12	+1	+5,5	-5,5	+8	-3	0	-11	-6	-17	-16	-27
Св. 18 до 30	0	-8	+28	+15	+21	+8	+15	+2	+6,5	-6,5	+9	-4	0	-13	-7	-20	-20	-33
Св. 30 до 50	0	-10	+33	+17	+25	+9	+18	+2	+8,0	-8,0	+11	-5	0	-16	-9	-25	-25	-41
Св. 50 до 80	0	-12	+39	+20	+30	+11	+21	+2	+9,5	-9,5	+12	-7	0	-19	-10	-29	-30	-49
Св. 80 до 120	0	-15	+45	+23	+35	+13	+25	+3	+11,0	-11,0	+13	-9	0	-22	-12	-34	-36	-58
Св. 120 до 180	0	-18	+52	+27	+40	+15	+28	+3	+12,5	-12,5	+14	-11	0	-25	-14	-39	-43	-68
Св. 180 до 250	0	-22	+60	+31	+45	+17	+33	+4	+14,5	-14,5	+16	-13	0	-29	-15	-44	-50	-79
Св. 250 до 315	0	-25	+66	+34	+52	+20	+36	+4	+16,0	-16,0	+16	-16	0	-32	-17	-49	-56	-88
Св. 315 до 400	0	-30	+73	+37	+57	+21	+40	+4	+18,0	-18,0	+18	-18	0	-36	-18	-54	-62	-98
Св. 400 до 500	0	-35	+80	+40	+63	+23	+45	+5	+20,0	-20,0	+20	-20	0	-40	-20	-60	-70	-108
Св. 500 до 630	0	-40	+88	+44	+70	+25	+44	0	+22,0	-22,0	+22	-22	0	-44	-22	-66	-76	-120



ГОСТ 3325—85 С. 27

Таблица 6
Натяги и зазоры при посадке шариковых и роликовых радиальных и шариковых радиально-упорных подшипников на вал. Класс точности 6

Материалы номинальных диаметров d , мм	Натяги (+), зазоры (-), мм, для посадок																	
	L6/m6		L6/m6		L6/m6		L6/n6		L6/h6		L5/g6		L5/h6					
	Натяг	Зазор	Натяг	Зазор	Натяг	Зазор	Натяг	Зазор	Натяг	Зазор	Натяг	Зазор	Натяг	Зазор				
От 0,6 до 3	0	-7	+17	+4	+15	+2	+13	0	+10,0	-3,0	+11	-2	+7	-6	+5	-8	+1	-12
Св. 3 до 6	0	-7	+23	+8	+19	+4	+16	+1	+11,0	-4,0	+13	-2	+7	-8	+3	-12	-3	-18
Св. 6 до 10	0	-7	+26	+10	+22	+5	+17	+1	+11,5	-4,5	+14	-2	+7	-9	+2	-14	-6	-22
Св. 10 до 18	0	-7	+30	+12	+25	+7	+19	+1	+12,5	-5,5	+15	-3	+7	-11	+1	-17	-9	-27
Св. 18 до 30	0	-8	+36	+15	+29	+8	+23	+2	+14,5	-6,5	+17	-4	+8	-13	+1	-20	-12	-33
Св. 30 до 50	0	-10	+43	+17	+35	+9	+28	+2	+18,5	-8,0	+21	-5	+10	-16	+1	-25	-15	-41
Св. 50 до 80	0	-12	+51	+20	+42	+11	+33	+2	+21,5	-9,5	+24	-7	+12	-19	+2	-29	-18	-49
Св. 80 до 120	0	-15	+60	+23	+50	+13	+40	+3	+26,0	-11,0	+28	-9	+15	-22	+3	-34	-21	-58
Св. 120 до 180	0	-18	+70	+27	+58	+15	+46	+3	+30,5	-12,5	+32	-11	+18	-25	+4	-39	-25	-68
Св. 180 до 250	0	-22	+82	+31	+68	+17	+55	+4	+36,5	-14,5	+38	-13	+22	-29	+7	-44	-28	-79
Св. 250 до 315	0	-25	+91	+34	+77	+20	+61	+4	+41,0	-16,0	+41	-16	+25	-32	+8	-49	-31	-88
Св. 315 до 400	0	-30	+103	+37	+87	+21	+70	+4	+48,0	-18,0	+48	-18	+30	-35	+12	-54	-32	-96
Св. 400 до 500	0	-35	+115	+40	+98	+23	+80	+5	+55,0	-20,0	+55	-20	+35	-40	+15	-60	-33	-108
Св. 500 до 630	0	-40	+128	+44	+110	+26	+84	0	+62,0	-22,0			+40	-44	+18	-66	-36	-120



ГОСТ 3325—85

Таблица 7

Предельные отклонения сопрягаемых диаметров при посадке шариковых и роликовых радиальных шариковых радиально-упорных подшипников в корпус, Класс точности 6

Материалы конических диаметров, D _{гр} , мм	Предельные отклонения отверстий, мм, для полых допусков																	
	P7		N7		M7		K7		J ₇		H7		D7					
	ИЗГОТ	ИЗМЕР	ИЗГОТ	ИЗМЕР	ИЗГОТ	ИЗМЕР	ИЗГОТ	ИЗМЕР	ИЗГОТ	ИЗМЕР	ИЗГОТ	ИЗМЕР	ИЗГОТ	ИЗМЕР				
От 2,5 до 3	0	-7	-6	-16	-4	-14	-2	-12	0	-10	+5	-5	+4	-6	+10	0	+12	+2
Св. 3 до 6	0	-7	-8	-20	-4	-16	0	-12	+3	-9	+6	-6	+5	-6	+12	0	+16	+4
Св. 6 до 10	0	-7	9	-24	-4	-19	0	-15	+5	-10	+7	-7	+8	-7	+15	0	+20	+5
Св. 10 до 18	0	-7	-11	-29	-5	-23	0	-18	+6	-12	+9	-9	+10	-8	+18	0	+24	+6
Св. 18 до 30	0	-8	-14	-35	-7	-28	0	-21	+6	-15	+10	-10	+12	-9	+21	0	+28	+7
Св. 30 до 50	0	-9	-17	-42	-8	-33	0	-25	+7	-18	+12	-12	+14	-11	+25	0	+34	+9
Св. 50 до 80	0	-11	-21	-51	-9	-39	0	-30	+9	-21	+15	-15	+18	-12	+30	0	+40	+10
Св. 80 до 120	0	-13	-24	-59	-10	-45	0	-35	+10	-25	+17	-17	+22	-13	+35	0	+47	+12
Св. 120 до 150	0	-15	-28	-68	-12	-52	0	-40	+12	-28	+20	-20	+26	-14	+40	0	+54	+14
Св. 150 до 180	0	-18	-28	-68	-12	-52	0	-40	+12	-28	+20	-20	+26	-14	+40	0	+54	+14
Св. 180 до 250	0	-20	-33	-79	-14	-60	0	-45	+13	-33	+23	-23	+30	-16	+46	0	+61	+15



ГОСТ 3325—85 С. 38

Продолжение табл. 7

Интервалы номинальных диаметров, D , мм	Предельные отклонения отверстий, мм, для полых допуска																	
	Р7		Н7		M7		K7		J ₇		J7		H7		H7			
	Верх	Ниж	Верх	Ниж	Верх	Ниж	Верх	Ниж	Верх	Ниж	Верх	Ниж	Верх	Ниж	Верх	Ниж		
Св. 250 до 315	0	-25	-36	-88	-14	-66	0	-52	+16	-36	+26	-26	+36	-16	+52	0	+69	+17
Св. 315 до 400	0	-28	-41	-98	-16	-73	0	-57	+17	-40	+28	-28	+39	-18	+57	0	+75	+18
Св. 400 до 500	0	-33	-45	-108	-17	-80	0	-63	+18	-45	+31	-31	+43	-20	+63	0	+83	+20
Св. 500 до 630	0	-38	-78	-148	-44	-114	-26	-96	0	-70	+35	-35			+70	0	+92	+22
Св. 630 до 800	0	-45	-88	-168	-50	-130	-30	-110	0	-80	+40	-40			+80	0	+104	+24
Св. 800 до 1000	0	-60	-100	-190	-56	-146	-34	-124	0	-90	+45	-45			+90	0	+116	+26



С. 46 ГОСТ 3325—85

Таблица 8
Натяги и зазоры при посадке шариковых и роликовых радиальных и шариковых радиально-упорных подшипников в корпус. Класс точности 6

Интервалы номинальных диаметров, D, мм	Пределы-вые отклонения наружного диаметра подшипника D _{вн} , мкм	Натяги (+), зазоры (-), мкм, для посадок													
		P7/66		M7/66		K7/66		J ₇ /66		J7/66		H7/66		G7/66	
		ИЗМЕР	УСИЛ	ИЗМЕР	УСИЛ	ИЗМЕР	УСИЛ	ИЗМЕР	УСИЛ	ИЗМЕР	УСИЛ	ИЗМЕР	УСИЛ	ИЗМЕР	УСИЛ
От 2,5 до 3	0 -7	+16 +1	+14	-3 +12	-5	+10	-7	+5	-12	+6	-11	0	-17	-2	-19
Св. 3 до 6	0 -7	+20 +1	+16	+3 +12	-7	+9	-10	+6	-13 +5	-13	0	-19	-4	-23	
Св. 6 до 10	0 -7	+24 +2	+19	-3 +15	-7	+10	-12	+7	-14 +7	-15	0	-22	-5	-27	
Св. 10 до 18	0 -7	+29 +4	+23	-2 +18	-7	+12	-13	+9	-16 +8	-17	0	-25	-6	-31	
Св. 18 до 30	0 -8	+35 +6	+28	-1 +21	-8	+15	-14	+10	-18 +9	-20	0	-29	-7	-36	
Св. 30 до 50	0 -9	+42 +8	+33	-1 +25	-9	+18	-16	+12	-21 +11	-23	0	-34	-9	-43	
Св. 50 до 80	0 -11	+51 +10	+39	-2 +30	-11	+21	-20	+15	-26 +12	-29	0	-41	-10	-51	
Св. 80 до 120	0 -13	+59 +11	+45	-3 +35	-13	+25	-23	+17	-30 +13	-35	0	-48	-12	-60	
Св. 120 до 150	0 -15	+68 +13	+52	-3 +40	-15	+28	-25	+20	-35 +14	-41	0	-55	-14	-69	
Св. 150 до 180	0 -18	+68 +10	+52	-6 +40	-18	+28	-30	+20	-38 +14	-44	0	-58	-14	-72	
Св. 180 до 250	0 -20	+79 +13	+60	-6 +46	-20	+33	-33	+23	-43 +16	-50	0	-66	-15	-81	



ГОСТ 3325—85 С. 41

Продолжение табл. 8

Интервалы номинальных диаметров, D , мм	Натяги (+), зазоры (-), мм, для посадок																	
	P7/п6		M7/п6		K7/п6		J7/п6		J7/п6		H7/п6		H7/п6					
	Макс	Минс	Макс	Минс	Макс	Минс	Макс	Минс	Макс	Минс	Макс	Минс	Макс	Минс				
Св. 250 до 315	0	-25	+88	+11	+66	-11	+52	-25	+36	-41	+26	-51	+16	-61	0	-77	-17	-94
Св. 315 до 400	0	-28	+98	+13	+73	-12	+57	-28	+40	-45	+28	-56	+18	-67	0	-85	-18	-103
Св. 400 до 500	0	-33	+108	+12	+80	-16	+63	-33	+45	-51	+31	-64	+20	-76	0	-96	-20	-116
Св. 500 до 630	0	-38	+148	+40	+114	+6	+96	-12	+70	-38	+35	-73			0	-108	-22	-130
Св. 630 до 800	0	-45	+168	+43	+130	+5	+110	-15	+80	-45	+40	-85			0	-125	-24	-149
Св. 800 до 1000	0	-60	+190	+40	+146	+4	+124	-28	+90	-60	+45	-105			0	-150	-36	-176



С 42 ГОСТ 3325—85

Таблица 9
Предельные отклонения сопрягаемых диаметров при посадке шариковых и роликовых радиальных и шариковых радиально-упорных подшипников на вал. Класс точности 5

Интервалы номинальных диаметров d , мм	Предельные отклонения вала, мм, для полей допусков															
	п5		п6		п5		п6		п5		п6					
	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.				
От 0,5 до 3	0	-5	+8	+4	+6	+2	+4	0	+2,0	-2,0	+2	-2	0	-4	-2	-6
Св. 3 до 6	0	-5	+13	+8	+9	+4	+6	+1	+2,5	-2,5	+3	-2	0	-5	-4	-9
Св. 6 до 10	0	-5	+16	+10	+12	+6	+7	+1	+3,0	-3,0	+4	-2	0	-6	-5	-11
Св. 10 до 18	0	-5	+20	+12	+15	+7	+9	+1	+4,0	-4,0	+5	-3	0	-8	-6	-14
Св. 18 до 30	0	-6	+24	+15	+17	+8	+11	+2	+4,5	-4,5	+5	-4	0	-9	-7	-16
Св. 30 до 50	0	-8	+28	+17	+20	+9	+13	+2	+5,5	-5,5	+6	-5	0	-11	-9	-20
Св. 50 до 80	0	-9	+33	+20	+24	+11	+15	+2	+6,5	-6,5	+8	-7	0	-13	-10	-23
Св. 80 до 120	0	-10	+38	+23	+28	+13	+18	+3	+7,5	-7,5	+6	-9	0	-15	-12	-27
Св. 120 до 180	0	-13	+45	+27	+33	+15	+21	+3	+9,0	-9,0	+7	-11	0	-18	-14	-32
Св. 180 до 250	0	-15	+51	+31	+37	+17	+24	+4	+10,0	-10,0	+7	-13	0	-20	-15	-35
Св. 250 до 315	0	-18	+57	+34	+43	+20	+27	+4	+11,5	-11,5	+7	-16	0	-23	-17	-40
Св. 315 до 400	0	-23	+62	+37	+46	+21	+29	+4	+12,5	-12,5	+7	-18	0	-25	-18	-43



ГОСТ 3225—85 С. 43

Таблица 10

Натяги и зазоры при посадке шариковых и роликовых радиальных и шариковых радиально-упорных подшипников на вал. Класс точности 5

Интервалы номинальных диаметров d , мм	Натяги (+), зазоры (-), мкм, для посадок														
	L5/п3		L5/п5		L5/п6		L5/п5,6		L5/п5		L5/п5		L5/п5		
	ИЗМЕРИТЕЛЬ	НАТЯГ	ИЗМЕРИТЕЛЬ	НАТЯГ	ИЗМЕРИТЕЛЬ	НАТЯГ	ИЗМЕРИТЕЛЬ	НАТЯГ	ИЗМЕРИТЕЛЬ	НАТЯГ	ИЗМЕРИТЕЛЬ	НАТЯГ	ИЗМЕРИТЕЛЬ	НАТЯГ	
От 0,6 до 3	0	+13	+4	+11	+2	+9	0	+7,0	-2,0	+7	-2	+5	-4	+3	-6
		-5													
Св. 3 до 6	0	+18	+8	+14	+4	+11	+1	+7,5	-2,5	+8	-2	+5	-5	+1	-9
		-5													
Св. 6 до 10	0	+21	+10	+17	+6	+12	+1	+8,0	-3,0	+9	-2	+5	-6	0	-11
		-5													
Св. 10 до 18	0	+25	+12	+20	+7	+14	+1	+9,0	-4,0	+10	-3	+5	-8	-1	-14
		-5													
Св. 18 до 30	0	+30	+15	+23	+8	+17	+2	+10,5	-4,5	+11	-4	+6	-9	-1	-16
		-6													
Св. 30 до 50	0	+36	+17	+28	+9	+21	+2	+13,5	-5,0	+14	-5	+8	-11	-1	-20
		-8													
Св. 50 до 80	0	+42	+20	+33	+11	+24	+2	+15,5	-6,5	+15	-7	+9	-13	-1	-23
		-9													
Св. 80 до 120	0	+48	+23	+38	+13	+28	+3	+17,5	-7,5	+16	-9	+10	-15	-2	-27
		-10													
Св. 120 до 180	0	+58	+27	+46	+15	+34	+3	+22,0	-9,0	+20	-11	+13	-18	+1	-32
		-13													
Св. 180 до 250	0	+66	+31	+52	+17	+39	+4	+25,0	-10,0	+22	-13	+15	-20	0	-35
		-15													
Св. 250 до 315	0	+75	+34	+61	+20	+45	+4	+29,5	-11,5	+25	-16	+18	-23	+1	-40
		-18													
Св. 315 до 400	0	+85	+37	+69	+21	+52	+4	+35,5	-12,5	+30	-18	+23	-25	+5	-43
		-23													



С. 44 ГОСТ 3325—85

Таблица 11
Предельные отклонения сопрягаемых диаметров при посадке шариковых и роликовых радиальных и шариковых радиально-упорных подшипников в корпус. Класс точности 5

Интервалы помеченных диаметров, D , мм	Предельные отклонения отверстий, мм, для валов допусков															
	H6		h6		H5		h5		H4		h4					
	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.				
От 2,5 до 9	0	-5	-4	-10	-2	-8	0	-6	+3,0	-3,0	+2	-4	+6	0	+8	+2
Св. 9 до 18	0	-5	-5	-13	-1	-9	+2	-6	+4,0	-4,0	+5	-3	+8	0	+12	+4
Св. 18 до 30	0	-5	-7	-16	-3	-12	+2	-7	-4,5	-4,5	+5	-4	+9	0	+14	+5
Св. 30 до 50	0	-5	-9	-20	-4	-15	+2	-9	+5,5	-5,5	+6	-5	+11	0	+17	+6
Св. 50 до 80	0	-6	-11	-24	-4	-17	+2	-11	+6,5	-6,5	+8	-5	+13	0	+20	+7
Св. 80 до 100	0	-7	-12	-28	-4	-20	+3	-13	+8,0	-8,0	+10	-6	+16	0	+25	+9
Св. 100 до 150	0	-9	-14	-33	-5	-24	+4	-15	+9,5	-9,5	+13	-6	+19	0	+29	+10
Св. 150 до 180	0	-10	-16	-38	-6	-28	+4	-18	+11,0	-11,0	+16	-6	+22	0	+34	+12
Св. 180 до 250	0	-11	-20	-45	-8	-33	+4	-21	+12,5	-12,5	+18	-7	+25	0	+39	+14
Св. 250 до 315	0	-13	-20	-45	-8	-33	+4	-21	+12,5	-12,5	+18	-7	+25	0	+39	+14
Св. 315 до 400	0	-15	-22	-51	-8	-37	+5	-24	+14,5	-14,5	+22	-7	+29	0	+44	+15
Св. 400 до 500	0	-18	-25	-57	-9	-41	+5	-27	+16,0	-16,0	+25	-7	+32	0	+49	+17



ГОСТ 3325—85 С. 45

Продолжение табл. 11

Интервалы номинальных диаметров, мм	Предельные отклонения отверстия, мм, для поля допуска															
	Н5		М6		К6		J ₆		J6		H6		h6			
	верхнее	нижнее	верхнее	нижнее	верхнее	нижнее	верхнее	нижнее	верхнее	нижнее	верхнее	нижнее	верхнее	нижнее		
Св. 316 до 400	0	-20	-26	-62	-10	-46	+7	-29	+18,0	-18,0	+29	-7	+36	0	+54	+18
	0	-23	-27	-67	-10	-50	+8	-32	+20,0	-20,0	+33	-7	+10	0	+60	+20
Св. 400 до 500	0	-28	-44	-88	-25	-70	0	-44	+22,0	-22,0			+14	0	+66	+22
	0	-35	-50	-100	-30	-80	0	-50	+25,0	-25,0			+50	0	+74	+24



С. 48 ГОСТ 3325—85

Таблица 12
Натяги и зазоры при посадке шариковых и роликовых радиальных и шариковых радиально-упорных подшипников в корпус. Класс точности 5

Интервалы номинальных диаметров D , мм	Предельные отклонения наружного диаметра подшипника $D_{вн}$, мкм		Натяги (+), зазоры (-), мкм, для посадок		Н6/Н5		М6/М5		К6/К5		Л6/Л5		Н6/Н5		О6/О5		
	Н	З	Н	З	Н	З	Н	З	Н	З	Н	З	Н	З	Н	З	
	0	-5	+10	+10	-1	+8	-3	+6	-5	+3	-8,0	+4	-7	0	-11	-2	-13
От 2,5 до 3	0	-5	+10	+10	-1	+8	-3	+6	-5	+3,0	-8,0	+4	-7	0	-11	-2	-13
Св. 3 до 6	0	-5	+13	+13	0	+9	-4	+6	-7	+4,0	-9,0	+3	-10	0	-13	-4	-17
Св. 6 до 10	0	-5	+16	+16	+2	+12	-2	+7	-7	+4,5	-9,5	+4	-10	0	-14	-5	-19
Св. 10 до 16	0	-5	+20	+20	+4	+15	-1	+9	-7	+5,5	-10,5	+5	-11	0	-16	-6	-22
Св. 16 до 30	0	-5	+24	+24	+5	+17	-2	+11	-8	+6,5	-12,5	+5	-14	0	-19	-7	-26
Св. 30 до 50	0	-7	+28	+28	+5	+20	-3	+13	-10	+8,0	-15,0	+6	-17	0	-23	-9	-32
Св. 50 до 80	0	-9	+33	+33	+5	+24	-4	+15	-13	+9,5	-18,5	+6	-22	0	-28	-10	-38
Св. 80 до 120	0	-10	+38	+38	+6	+28	-4	+18	-14	+11,0	-21,0	+6	-26	0	-32	-12	-44
Св. 120 до 150	0	-11	+45	+45	+9	+33	-3	+21	-15	+12,5	-23,5	+7	-29	0	-36	-14	-50
Св. 150 до 180	0	-13	+45	+45	+7	+33	-5	+21	-17	+12,5	-25,5	+7	-31	0	-38	-14	-52
Св. 180 до 250	0	-15	+51	+51	+7	+37	-7	+24	-20	+14,5	-29,5	+7	-37	0	-44	-15	-59
Св. 250 до 315	0	-18	+57	+57	+7	+41	-9	+27	-23	+16,0	-34,0	+7	-43	0	-50	-17	-67



ГОСТ 3325—85 С. 47

Продолжение табл. 12

Интервалы номинальных диаметров D , мм	Предельные отклонения наружного диаметра подшипника D , мм		Напряги (+), зазоры (-), мм, для посадок													
	верх	ниж	$H6/k6$		$M6/k6$		$K6/M6$		$J_6/k6$		$J6/k6$		$H6/k6$		$G6/k6$	
			ES	ei	ES	ei	ES	ei	ES	ei	ES	ei	ES	ei	ES	ei
Св. 315 до 400	0	-20	+62	+6	+46	-10	+29	-27	+18,0	38,0	+7	-49	0	-56	-18	-74
Св. 400 до 500	0	-23	+67	+4	+50	-13	+32	-31	+20,0	43,0	+7	-56	0	-63	-20	-83
Св. 500 до 630	0	-28	+88	+16	+70	-2	+44	-28	+22,0	50,0			0	-72	-22	-94
Св. 630 до 800	0	-35	+100	+15	+80	-5	+50	-35	+25,0	60,0			0	-85	-24	-109



С. 48 ГОСТ 3325—85

Таблица 13

Предельные отклонения сопрягаемых диаметров при посадке шариковых и роликовых радиальных и шариковых радиально-упорных подшипников на вал. Класс точности 4

Интервалы номинальных диаметров d , мм	Предельные отклонения вала, мм, для валов допусков																
	Предельные отклонения диаметра отверстия подшипника внутр. d_{int} , мм		ns		ms		ks		js		js		bs		gs		
	верх.	нижн.	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	
От 0,6 до 3	0	-4	+8	+4	+6	+2	+4	0	+2	-2	+2	-2	+2	0	-2	-2	-6
Св. 3 до 6	0	-4	+13	+8	+9	+4	+6	+1	+2	-2	+2	-2	+2	0	-4	-4	-9
Св. 6 до 10	0	-4	+16	+10	+12	+6	+7	+1	+3	-3	+3	-3	+3	0	-6	-6	-11
Св. 10 до 18	0	-4	+20	+12	+15	+7	+9	+1	+4	-4	+4	-4	+4	0	-8	-8	-14
Св. 18 до 30	0	-5	+24	+15	+17	+8	+11	+2	+4	-4	+4	-4	+4	0	-9	-9	-16
Св. 30 до 50	0	-6	+28	+17	+20	+9	+13	+2	+5	-5	+5	-5	+5	0	-11	-11	-20
Св. 50 до 80	0	-7	+33	+20	+24	+11	+15	+2	+6	-6	+6	-6	+6	0	-13	-13	-23
Св. 80 до 120	0	-8	+38	+23	+28	+13	+18	+3	+7	-7	+7	-7	+7	0	-15	-15	-27
Св. 120 до 180	0	-10	+45	+27	+33	+15	+21	+3	+9	-9	+9	-9	+9	0	-18	-18	-32
Св. 180 до 250	0	-12	+51	+31	+37	+17	+24	+4	+10	-10	+10	-10	+10	0	-20	-20	-35



ГОСТ 3325-85 С. 49

Таблица 14
Натяги и зазоры при посадке шариковых и роликовых радиальных и шариковых радиально-упорных подшипников на вал. Класс точности 4

Интервалы номинальных диаметров $d_{нп}$, мм	Предельные отклонения диаметра отверстия подшипника $d_{нп}$, мм		L4/m5		L4/m6		L4/n5		L4/n6		L4/k5		L4/k6		L4/l5		L4/l6	
	верх	нижн	верх	нижн	верх	нижн	верх	нижн	верх	нижн	верх	нижн	верх	нижн	верх	нижн	верх	нижн
От 0,6 до 3	0	-4	+12	+4	+10	+2	+8	0	+0,0	-2,0	+6	-2	+4	-4	+2	-6		
Св. 3 до 6	0	-4	+17	+8	+13	+4	+10	+1	+6,5	-2,5	+7	-2	+4	-5	0	-9		
Св. 6 до 10	0	-4	+20	+10	+16	+6	+11	+1	+7,0	-3,0	+8	-2	+4	-6	-1	-11		
Св. 10 до 16	0	-4	+24	+12	+19	+7	+13	+1	+8,0	-4,0	+9	-3	+4	-8	-2	-14		
Св. 16 до 30	0	-5	+29	+15	+22	+8	+16	+2	+9,5	-4,5	+11	-4	+5	-9	-2	-16		
Св. 30 до 50	0	-6	+34	+17	+25	+9	+19	+2	+11,5	-5,5	+12	-5	+6	-11	-3	-20		
Св. 50 до 80	0	-7	+40	+20	+31	+11	+22	+2	+13,5	-6,5	+13	-7	+7	-13	-3	-23		
Св. 80 до 120	0	-8	+46	+23	+36	+13	+26	+3	+15,5	-7,5	+14	-9	+8	-15	-4	-27		
Св. 120 до 180	0	-10	+55	+27	+43	+15	+31	+3	+19,0	-9,0	+17	-11	+10	-18	-4	-32		
Св. 180 до 250	0	-12	+63	+31	+49	+17	+36	+4	+22,0	-10,0	+19	-13	+12	-20	-3	-35		

1/4 2 Зак. 732



С. 50 ГОСТ 3325—85

Таблица 15

7
Предельные отклонения сопрягаемых диаметров при посадке шариковых и роликовых радиальных и шариковых радиально-упорных подшипников в корпус, Класс точности 4

Интервалы номинальных диаметров D , мм	Предельные отклонения отверстий, мкм, для всех допусков														
	Н6		H6		J6		J6,5		K6		M6		S6		
	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	
От 2,5 до 3	0	-4	-4	-10	-2	0	-5	+3,0	-3,0	+2	-4	+6	0	+8	+2
Св. 3 до 6	0	-4	-5	-13	-1	+2	-6	+4,0	-4,0	+5	-3	+8	0	+12	+4
Св. 6 до 10	0	-4	-7	-16	-3	+2	-7	+4,5	-4,5	+5	-4	+9	0	+14	+5
Св. 10 до 18	0	-4	-9	-20	-4	+2	-9	+5,5	-5,5	+6	-5	+11	0	+17	+6
Св. 18 до 30	0	-5	-11	-24	-4	+2	-11	+6,5	-6,5	+8	-5	+13	0	+20	+7
Св. 30 до 50	0	-6	-12	-28	-4	+3	-13	+8,0	-8,0	+10	-6	+16	0	+25	+9
Св. 50 до 80	0	-7	-14	-33	-5	+4	-15	+9,5	-9,5	+13	-6	+19	0	+29	+10
Св. 80 до 120	0	-8	-16	-38	-6	+4	-18	+11,0	-11,0	+16	-6	+22	0	+34	+12
Св. 120 до 150	0	-9	-20	-45	-8	+4	-21	+12,5	-12,5	+18	-7	+25	0	+39	+14
Св. 150 до 180	0	-10	-20	-45	-8	+4	-21	+12,5	-12,5	+18	-7	+25	0	+39	+14



ГОСТ 3325–85 С. 51

Продолжение табл. 15

Интервалы номинальных диаметров валов D , мм	Предельные отклонения отверстий, мм, для валов допусков															
	Предельные отклонения наружного диаметра подшипника $D_{\text{п}}$, мм		H6		M6		K6		J ₆		J5		H5		G6	
	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.
Св. 180 до 250	0	-11	-22	-51	-8	-37	+5	-21	+11,5	-14,5	+32	-7	+29	0	+44	+15
Св. 250 до 315	0	-13	-25	-57	-9	-41	+5	-27	+16,0	-16,0	+25	-7	+32	0	+49	+17
Св. 315 до 400	0	-15	-26	-62	-10	-46	+7	-29	+18,0	-18,0	+29	-7	+36	0	+54	+18



С 52 ГОСТ 3325—85

Таблица 16
Натяги и зазоры при посадке шариковых и роликовых радиальных и шариковых радиально-упорных подшипников в корпус. Класс точности 4

Интервалы номинальных диаметров D , мм	Предельные отклонения наружного диаметра подшипника D , мм		Натяги (+), зазоры (-), мм, для посадок													
	ИХ	ОХ	НВ/Н		МВ/Н		КВ/Н		J ₂ /Н		J _{6/7} /Н		НВ/Н		ОВ/Н	
			ИХ	ОХ	ИХ	ОХ	ИХ	ОХ	ИХ	ОХ	ИХ	ОХ	ИХ	ОХ	ИХ	ОХ
От 2,5 до 3	0	-4	+10	0	+8	-2	+6	-4	+3,0	-7,0	+4	-6	0	-10	-2	-12
Св. 3 до 6	0	-4	+13	+1	+9	-3	+6	-2	+4,0	-8,0	+3	-9	0	-12	-4	-16
Св. 6 до 10	0	-4	+16	+3	+12	-1	+7	-2	+4,5	-8,5	+4	-9	0	-13	-5	-18
Св. 10 до 18	0	-4	+20	+5	+15	0	+9	-2	+5,5	-9,5	+5	-10	0	-15	-6	-21
Св. 18 до 30	0	-5	+24	+6	+17	-1	+11	-3	+6,5	-11,5	+5	-13	0	-18	-7	-25
Св. 30 до 50	0	-6	+28	+6	+20	-2	+13	-3	+8,0	-14,0	+6	-16	0	-22	-9	-31
Св. 50 до 80	0	-7	+33	+7	+24	-2	+15	-3	+9,5	-16,5	+6	-20	0	-26	-10	-35
Св. 80 до 120	0	-8	+38	+8	+28	-2	+18	-4	+11,0	-19,0	+6	-23	0	-30	-12	-42
Св. 120 до 160	0	-9	+45	+11	+33	-1	+21	-5	+12,5	-21,5	+7	-27	0	-34	-14	-48
Св. 150 до 180	0	-10	+45	+10	+33	-2	+21	-6	+12,5	-22,5	+7	-28	0	-35	-14	-49



ГОСТ 3325—86 С. 53

Продолжение табл. 16

Интервалы номин. диаметров D , мм.	Натяги (+), зазоры (-), мм, для посадок																					
	Предельные отклонения наружного диаметра подшипника D , мм		H8/h8		H7/h7		H6/h6		k6/h6		k5/h5		k4/h4		k3/h3		k2/h2		k1/h1			
	верх.	нижн.	верх.	нижн.	верх.	нижн.	верх.	нижн.	верх.	нижн.	верх.	нижн.	верх.	нижн.	верх.	нижн.	верх.	нижн.	верх.	нижн.		
Св. 180 до 250	0	-11	+51	+11	+37	-3	+24	-6	+14,5	-25,5	+7	-33	0	-40	-17	-55						
Св. 250 до 315	0	-13	+57	+12	+41	-4	+27	-8	+16,0	-29,0	+7	-38	0	-45	-17	-62						
Св. 315 до 400	0	-15	+62	+11	+46	-5	+29	-8	+18,0	-33,0	+7	-44	0	-51	-18	-69						



С. 54 ГОСТ 3325—85

Таблица 17
Предельные отклонения сопрягаемых диаметров при посадке шариковых радиальных и шариковых радиально-упорных подшипников на вал. Класс точности 2

Интервалы номинальных диаметров d , мм	Предельные отклонения вала, мкм, для полной посадки												
	Предельные отклонения диаметра отверстия подшипника d_{21} , мкм		h4		k4		j4		h4		g4		
	верх.	ниж.	верх.	ниж.	верх.	ниж.	верх.	ниж.	верх.	ниж.	верх.	ниж.	
От 0,6 до 3	0	-4,0	+7	-4	+5	+2	+3	0	+1,5	-1,5	0	-2	-5
Св. 3 до 6	0	-1,0	+12	+8	+8	+4	+5	+1	+2,0	-2,0	0	-4	-8
Св. 6 до 10	0	-4,0	+14	+10	+10	+6	+5	+1	+2,0	-2,0	0	-4	-9
Св. 10 до 18	0	-4,0	+17	+12	+12	+7	+6	+1	+2,5	-2,5	0	-5	-11
Св. 18 до 30	0	-1,0	+21	+15	+14	+8	+8	+2	+3,0	-3,0	0	-6	-13
Св. 30 до 50	0	-4,0	+24	+17	+16	+9	+9	+2	+3,5	-3,5	0	-7	-16
Св. 50 до 80	0	-5,0	+28	+20	+19	+11	+10	+2	+4,0	-4,0	0	-8	-16
Св. 80 до 120	0	-5,0	+33	+23	+23	+13	+13	+3	+5,0	-5,0	0	-10	-22
Св. 120 до 180	0	-6,5	+39	+27	+27	+15	+15	+3	+6,0	-6,0	0	-12	-26
Св. 180 до 250	0	-9,0	+45	+31	+31	+17	+18	+4	+7,0	-7,0	0	-14	-29



С 54 ГОСТ 3326-95

Таблица 19

Предельные отклонения сопряженных диаметров при посадке шариковых и роликовых радиальных и шариковых радиально-упорных подшипников в корпус. Класс точности 2

Интервалы номинальных диаметров D , мм	Предельные отклонения отверстий, мм, для валов допусков														
	Предельные отклонения наружного диаметра подшипника $D_{\text{п}}$, мм		H5		M5		K5		J _s		H5		G5		
	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	
От 2,5 до 3	0	-3,0	-4	-8	-2	-6	0	0	-4	+2,0	-2,0	+4	0	+6	-2
Св. 3 до 6	0	-3,0	-7	-12	-3	-8	0	0	-5	+2,5	-2,5	+5	0	+9	+4
Св. 6 до 10	0	-3,0	-8	-14	-4	-10	+1	+1	-5	+3,0	-3,0	+6	0	+11	+5
Св. 10 до 18	0	-3,0	-9	-17	-4	-12	+2	+2	-6	+4,0	-4,0	+8	0	+14	+6
Св. 18 до 30	0	-4,0	-12	-21	-5	-14	+1	+1	-8	+4,5	-1,5	-9	0	+16	+7
Св. 30 до 60	0	-4,0	-13	-24	-5	-16	+2	+2	-9	+5,6	-5,5	+11	0	+20	+9
Св. 60 до 80	0	-4,0	-15	-28	-5	-19	+3	+3	-10	+6,5	-6,5	+1	0	+23	+10
Св. 80 до 120	0	-5,0	-18	-33	-6	-23	+2	+2	-13	+7,5	-7,5	+15	0	+27	+12
Св. 120 до 150	0	-5,0	-21	-39	-9	-27	+3	+3	-15	+9,0	-9,0	+18	0	+32	+14
Св. 150 до 180	0	-6,5	-21	-39	-9	-27	+3	+3	-15	+9,0	-9,0	+18	0	+32	+14
Св. 180 до 250	0	-8,0	-25	-45	-11	-31	+2	+2	-18	+10,0	-10,0	+20	0	+35	+15
Св. 250 до 315	0	-10,0	-27	-50	-13	-36	+3	+3	-20	+11,5	-11,5	+23	0	+40	+17
Св. 315 до 400	0	-12,0	-30	-55	-14	-39	+3	+3	-22	+12,5	-12,5	+25	0	+43	+18



ГОСТ 3325—95 С. 57

Таблица 20
Натяги и зазоры при посадке шариковых и роликовых радиальных и шариковых радиально-упорных подшипников в корпус. Класс точности 2

Интервалы номинальных диаметров D , мм	Предельное отклонение наружного диаметра подшипника D , мм		Натяги (+), зазоры (-), мм, для посадок											
	верхн.	нижн.	H5/12		M5/12		K5/12		J5/12		H5/12		G5/12	
			выб.	вам.	выб.	вам.	выб.	вам.	выб.	вам.	выб.	вам.	выб.	вам.
От 2,5 до 3	0	-3,0	+8	+1,0	+6	-1,0	+4	-3,0	+2,0	-5,0	0	-7	-2	-9
Св. 3 до 6	0	-3,0	+12	+4,0	+8	0	+5	-3,0	+2,5	-5,5	0	-8	-4	-12
Св. 6 до 10	0	-3,0	+14	+5,0	+10	+1,0	+5	-4,0	+3,0	-6,0	0	-9	-5	-14
Св. 10 до 18	0	-3,0	+17	+6,0	+12	+1,0	+6	-5,0	+4,0	-7,0	0	-11	-6	-17
Св. 18 до 30	0	-4,0	+21	+8,0	+14	+1,0	+8	-5,0	+4,5	-8,5	0	-13	-7	-20
Св. 30 до 50	0	-4,0	+24	+9,0	+16	+1,0	+9	-6,0	+5,5	-9,5	0	-15	-9	-24
Св. 50 до 80	0	-4,0	+28	+11,0	+19	+2,0	+10	-7,0	+6,5	-10,5	0	-17	-10	-27
Св. 80 до 120	0	-5,0	+33	+13,0	+23	+3,0	+13	-7,0	+7,5	-12,5	0	-20	-12	-32
Св. 120 до 150	0	-5,0	+39	+16,0	+27	+4,0	+15	-8,0	+9,0	-14,0	0	-23	-14	-37
Св. 150 до 180	0	-6,5	+39	+14,5	+27	+2,5	+15	-9,5	+9,0	-15,0	0	-24	-14	-38
Св. 180 до 250	0	-8,0	+45	+17,0	+31	+3,0	+18	-10,0	+10,0	-18,0	0	-28	-15	-43
Св. 250 до 315	0	-10,0	+50	+17,0	+36	+3,0	+20	-13,0	+11,0	-21,5	0	-33	-17	-50
Св. 315 до 400	0	-12,0	+55	+18,0	+39	+2,0	+22	-15,0	+12,0	-24,5	0	-37	-18	-55



С 58 ГОСТ 3325—85

Таблица 21
 Предельные отклонения сопрягаемых диаметров при посадке роликовых конических подшипников на вал. Класс точности 0

Интервалы номинальных диаметров d , мм	Предельные отклонения вала, мм, для полей допусков															
	п6		т6		к6		1,6		j6		h6					
	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.				
От 10 до 18	0	-8	+23	+12	+18	+7	+12	+1	+5,5	-5,5	+8	-3	0	-11	-6	-17
Св. 18 до 30	0	-10	+28	+15	+21	+8	+15	+2	+6,5	-6,5	+9	-4	0	-13	-7	-20
Св. 30 до 50	0	-12	+33	+17	+25	+9	+18	+2	+8,0	-8,0	+11	-5	0	-16	-9	-25
Св. 50 до 80	0	-15	+39	+20	+30	+11	+21	+2	+9,5	-9,5	+12	-7	0	-19	-10	-29
Св. 80 до 120	0	-20	+45	+23	+35	+13	+25	+3	+11,0	-11,0	+13	-9	0	-22	-12	-34
Св. 120 до 180	0	-25	+52	+27	+40	+15	+28	+3	+12,5	-12,5	+14	-11	0	-25	-14	-39
Св. 180 до 250	0	-30	+60	+31	+46	+17	+33	+4	+14,5	-14,5	+16	-13	0	-29	-15	-44
Св. 250 до 315	0	-35	+66	+34	+52	+20	+36	+4	+16,0	-16,0	+16	-16	0	-32	-17	-49
Св. 315 до 400	0	-40	+73	+37	+57	+21	+40	+4	+18,0	-18,0	+18	-18	0	-36	-18	-54



ГОСТ 3325—85 С. 59

Таблица 22
Натяги и зазоры при посадке резьбовых конических подшипников на вал. Класс точности 0

Интервалы номинальных диаметров d , мм	Пределы отклонения диаметра отверстия под шипах d_m , мм		Натяги (+), зазоры (-), мм, для посадок													
	ИЗБ	ИЗН	L_0/m_6		L_0/n_6		L_0/k_6		L_0/h_6		L_0/g_6		L_0/f_6		L_0/d_6	
			ИЗБ	ИЗН	ИЗБ	ИЗН	ИЗБ	ИЗН	ИЗБ	ИЗН	ИЗБ	ИЗН	ИЗБ	ИЗН	ИЗБ	ИЗН
От 10 до 18	0	-8	+12	+26	+7	+20	+1	+13,5	-5,5	+16	-3	+8	-11	+2	-17	
Св. 18 до 30	0	-10	+15	+31	+8	+25	+2	+16,5	-6,5	+19	-4	+10	-13	+3	-20	
Св. 30 до 50	0	-12	+17	+37	+9	+30	+2	+20,0	-8,0	+23	-5	+12	-16	+8	-25	
Св. 50 до 80	0	-15	+20	+45	+11	+36	+2	+24,5	-9,5	+27	-7	+15	-19	+5	-29	
Св. 80 до 120	0	-20	+23	+55	+13	+45	+3	+31,0	-11,0	+33	-9	+20	-22	+8	-34	
Св. 120 до 180	0	-25	+27	+65	+15	+53	+3	+37,5	-12,0	+39	-11	+25	-25	+11	-39	
Св. 180 до 250	0	-30	+31	+76	+17	+63	+4	+44,5	-14,0	+46	-13	+30	-29	+15	-44	
Св. 250 до 315	0	-35	+34	+87	+20	+71	+4	+51,0	-16,0	+51	-16	+35	-32	+18	-49	
Св. 315 до 400	0	-40	+113	+37	+97	+21	+80	+4	+58,0	+58	-16	+40	-36	+22	-54	



С 86 ГОСТ 3325—86

Т а б л и ц а 23
Предельные отклонения сопрягаемых диаметров при посадке роликовых конических подшипников в корпус. Класс точности 0

Материалы конических валов диаметров D , мм	Предельные отклонения наружного диаметра подшипника D , мм		Предельные отклонения ступеней, мм, для шеек допусков											
	верх.	ниж.	Н7		М7		К7		J ₇		j7		H7	
			верх.	ниж.	верх.	ниж.	верх.	ниж.	верх.	ниж.	верх.	ниж.	верх.	ниж.
От 18 до 30	0	-9	-7	-28	0	-21	+6	-15	+10	-10	+12	-9	+21	0
Св. 30 до 50	0	-11	-8	-33	0	-25	+7	-18	+12	-12	+14	-11	+25	0
Св. 50 до 80	0	-13	-9	-39	0	-30	+9	-21	+15	-15	+18	-12	+30	0
Св. 80 до 120	0	-15	-10	-45	0	-35	+10	-25	+17	-17	+22	-13	+35	0
Св. 120 до 150	0	-18	-12	-52	0	-40	+12	-28	+20	-20	+26	-14	+40	0
Св. 150 до 180	0	-25	-12	-52	0	-40	+12	-28	+20	-20	+26	-14	+40	0
Св. 180 до 250	0	-30	-14	-60	0	-46	+13	-33	+23	-23	+30	-16	+46	0
Св. 250 до 315	0	-35	-14	-66	0	-52	+16	-35	+26	-26	+36	-16	+52	0
Св. 315 до 400	0	-40	-16	-73	0	-57	+17	-40	+28	-28	+39	-18	+57	0
Св. 400 до 500	0	-45	-17	-80	0	-63	+18	-45	+31	-31	+43	-20	+63	0
Св. 500 до 630	0	-50	-44	-114	-26	-96	0	-70	+35	-35			+70	0



ГОСТ 3325—85 С. 61

Таблица 24
Натяги и зазоры при посадке роликовых конических подшипников в корпус. Класс точности 0

Интервалы номинальных диаметров D , мм	Натяги (+), зазоры (-), мм, для посадок													
	Предельные отклонения наружного диаметра подшипника D_m , мм		H7/h6		M7/h6		K7/h6		J7/h6		M7/h6			
	верх.	нижн.	наиб.	наим.	наиб.	наим.	наиб.	наим.	наиб.	наим.	наиб.	наим.		
От 18 до 30	0	-9	+28	-2	+21	-9	+15	-15	+10	-19	+9	-21	0	-30
Св. 30 до 60	0	-11	+33	-3	+25	-11	+18	-18	+12	-23	+11	-25	0	-36
Св. 60 до 80	0	-13	+39	-4	+30	-13	+21	-22	+15	-28	+12	-31	0	-43
Св. 80 до 120	0	-15	+45	-5	+35	-15	+25	-25	+17	-32	+13	-37	0	-50
Св. 120 до 150	0	-18	+52	-6	+40	-18	+28	-30	+20	-38	+14	-44	0	-58
Св. 150 до 180	0	-25	+52	-13	+40	-25	+28	-37	+20	-45	+14	-51	0	-65
Св. 180 до 250	0	-30	+60	-16	+46	-30	+33	-43	+23	-53	+16	-60	0	-76
Св. 250 до 315	0	-35	+66	-21	+52	-35	+36	-51	+26	-61	+16	-71	0	-87
Св. 315 до 400	0	-40	+73	-28	+57	-40	+40	-57	+28	-68	+18	-79	0	-97
Св. 400 до 500	0	-45	+80	-34	+63	-45	+45	-63	+31	-76	+20	-88	0	-108
Св. 500 до 630	0	-50	+114	-6	+96	-24	+70	-50	+35	-85			0	-120



С. 62 ГОСТ 3326—85

Таблица 25

Предельные отклонения сопрягаемых диаметров при посадке роликовых конических подшипников на вал.
Класс точности 6

Интервалы номинальных диаметров d , мм	Предельные отклонения диаметра отверстия d при $d_{\text{н}}$ мм		Предельные отклонения вала, мм, для полей допуска													
	ИЗБ	ИЖНИ	п6		п5		п4		п3		п2		п1		п0	
			ИЗБ	ИЖНИ	ИЗБ	ИЖНИ	ИЗБ	ИЖНИ	ИЗБ	ИЖНИ	ИЗБ	ИЖНИ	ИЗБ	ИЖНИ	ИЗБ	ИЖНИ
От 10 до 18	0	-7	+23	+12	+18	+7	+12	+1	+5	-5	+8	-3	0	-11	-6	-18
Св. 18 до 30	0	-8	+28	+15	+21	+8	+15	+2	+6	-6	+9	-4	0	-13	-7	-20
Св. 30 до 50	0	-10	+33	+17	+25	+9	+18	+2	+8	-8	+11	-5	0	-16	-9	-25
Св. 50 до 80	0	-12	+39	+20	+30	+11	+21	+2	+9	-9	+12	-7	0	-19	-10	-29
Св. 80 до 120	0	-15	+45	+23	+35	+13	+25	+3	+11	-11	+13	-9	0	-22	-12	-34
Св. 120 до 180	0	-18	+52	+27	+40	+15	+28	+3	+12	-12	+14	-11	0	-25	-14	-39
Св. 180 до 250	0	-22	+60	+31	+46	+17	+33	+4	+14	-14	+16	-13	0	-29	-15	-44
Св. 250 до 315	0	-25	+66	+34	+52	+20	+36	+4	+16	-16	+16	-16	0	-32	-17	-49
Св. 315 до 400	0	-30	+73	+37	+57	+21	+40	+4	+18	-18	+18	-18	0	-36	-18	-54



ГОСТ 3325—86 С. 63

Таблица 26
Натяги и зазоры при посадке роликовых конических подшипников на вал. Класс точности 6

Интервалы номинальных диаметров d, мм	Предельные отклонения диаметра отверстия подшипника		Натяги (+), зазоры (-), мм, для посадок													
	H7/k6	H7/k5	L6/k6		L6/k5		L6/j6		L6/j5		L6/k6		L6/k5			
			Уп	Нп	Уп	Нп	Уп	Нп	Уп	Нп	Уп	Нп	Уп	Нп		
От 10 до 16	0	-7	+30	+12	+25	+7	+19	+1	+12,5	-5,5	+15	-3	+7	-11	+1	-17
Св. 16 до 30	0	-8	+36	+15	+29	+8	+23	+2	+14,5	-6,5	+17	-4	+8	-13	+1	-20
Св. 30 до 50	0	-10	+43	+17	+35	+9	+28	+2	+18,0	-8,0	+21	-5	+10	-16	+1	-25
Св. 50 до 80	0	-12	+51	+20	+42	+11	+33	+2	+21,5	-9,5	+24	-7	+12	-19	+2	-29
Св. 80 до 120	0	-15	+60	+23	+50	+13	+40	+3	+26,0	-11,0	+28	-9	+15	-22	+3	-34
Св. 120 до 180	0	-18	+70	+27	+58	+15	+46	+3	+31,5	-12,5	+32	-11	+18	-25	+4	-39
Св. 180 до 250	0	-22	+82	+31	+68	+17	+55	+4	+36,5	-14,5	+38	-13	+22	-29	+7	-44
Св. 250 до 315	0	-25	+91	+34	+77	+20	+61	+4	+41,0	-16,0	+41	-16	+25	-32	+8	-49
Св. 315 до 400	0	-30	+103	+37	+87	+21	+70	+4	+48,0	-18,0	+48	-18	+30	-36	+12	-54



ГОСТ 3325—85

Таблица 27
Предельные отклонения сопрягаемых диаметров при посадке роликовых конечных подшипников в корпус.
Класс точности 6

Интервалы номинальных диаметров D , мм	Предельные отклонения отверстия, мм, для вшей валушек		Предельные отклонения отверстия, мм, для вшей валушек											
	Предельные отклонения наружного диаметра подшипника $D_{вн}$, мм		H7		M7		K7		J7		J7		H7	
	верх.	ниж.	верх.	ниж.	верх.	ниж.	верх.	ниж.	верх.	ниж.	верх.	ниж.	верх.	ниж.
От 18 до 30	0	-8	-7	-28	0	-21	+6	-15	+10	-10	+12	-9	+21	0
Св. 30 до 50	0	-9	-8	-33	0	-25	+7	-18	+12	-12	+14	-11	+25	0
Св. 50 до 80	0	-11	-9	-39	0	-30	+9	-21	+15	-15	+18	-12	+30	0
Св. 80 до 120	0	-13	-10	-45	0	-35	+10	-25	+17	-17	+22	-13	+35	0
Св. 120 до 150	0	-15	-12	-52	0	-40	+12	-28	+20	-20	+26	-14	+40	0
Св. 150 до 180	0	-18	-12	-52	0	-40	+12	-28	+20	-20	+26	-14	+40	0
Св. 180 до 250	0	-20	-14	-60	0	-46	+13	-33	+23	-23	+30	-16	+46	0
Св. 250 до 315	0	-25	-14	-66	0	-52	+16	-36	+26	-26	+36	-16	+52	0
Св. 315 до 400	0	-28	-16	-73	0	-57	+17	-40	+28	-28	+39	-18	+57	0
Св. 400 до 500	0	-33	-17	-80	0	-63	+18	-45	+31	-31			+63	0



ГОСТ 3325—85 С. 85

Т а б л и ц а 56
Натяги и зазоры при посадке роликовых конических подшипников в корпус. Класс точности 6

Интервалы номинальных диаметров D , мм	Натяги (+), зазоры (-), мм, для посадок													
	Предельные отклонения наружного диаметра подшипника $D_{\text{н}}$, мм		Н7/6		M7/6		K7/6		J7/6		H7/6			
	верх.	ниж.	выб.	ном.	выб.	ном.	выб.	ном.	выб.	ном.	выб.	ном.		
От 16 до 30	0	-8	+28	-1	+21	-8	+15	-14	+10	-18	+9	-20	0	-29
Св. 30 до 50	0	-9	+33	-1	+25	-9	+18	-16	+12	-21	+11	-23	0	-34
Св. 50 до 80	0	-11	+39	-2	+30	-11	+21	-20	+15	-26	+12	-29	0	-41
Св. 80 до 120	0	-13	+45	-3	+35	-13	+25	-23	+17	-30	+13	-35	0	-48
Св. 120 до 150	0	-15	+52	-3	+40	-15	+28	-25	+20	-35	+14	-41	0	-55
Св. 150 до 180	0	-18	+52	-6	+40	-18	+28	-30	+20	-38	+14	-44	0	-58
Св. 180 до 250	0	-20	+60	-6	+46	-20	+33	-33	+23	-43	+16	-50	0	-66
Св. 250 до 315	0	-25	+66	-11	+52	-25	+36	-41	+26	-51	+16	-51	0	-77
Св. 315 до 400	0	-28	+73	-12	+57	-28	+40	-45	+28	-56	+18	-67	0	-85
Св. 400 до 500	0	-33	+80	-16	+63	-33	+45	-51	+31	-64	+20	-76	0	-96



С. 66 ГОСТ 3325—85

Таблица 29

Предельные отклонения сопрягаемых диаметров при посадке роликовых конических подшипников на вал.

Класс точности 5

Интервалы конических диаметров d , мм	Предельные отклонения диаметра отверстия подшипника d_1 , мм		Предельные отклонения вала, мм, для полей допусков															
	верхн. предел	нижн. предел	h5		h6		k5		k6		js5		js6		h5		h6	
			верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.
От 10 до 18	0	-7	+20	+12	+15	+7	+9	+1	+4	+4	-4	+5	-3	0	-8	-6	-14	
Св. 18 до 30	0	-8	+24	+15	+17	+8	+11	+2	+4	+4	-4	+5	-4	0	-9	-7	-16	
Св. 30 до 50	0	-10	+28	+17	+20	+9	+13	+2	+5	+5	-5	+6	-5	0	-11	-9	-20	
Св. 50 до 80	0	-12	+33	+20	+24	+11	+15	+2	+6	+6	-6	+6	-7	0	-13	-10	-23	
Св. 80 до 120	0	-15	+38	+23	+28	+13	+18	+3	+7	+7	-7	+6	-9	0	-15	-12	-27	
Св. 120 до 180	0	-18	+45	+27	+33	+15	+21	+3	+9	+9	-9	+7	-11	0	-18	-14	-32	
Св. 180 до 250	0	-22	+51	+31	+37	+17	+24	+4	+10	+10	-10	+7	-13	0	-20	-15	-35	
Св. 250 до 315	0	-25	+57	+34	+43	+20	+27	+4	+11	+11	-11	+7	-16	0	-23	-17	-40	
Св. 315 до 400	0	-30	+62	+37	+46	+21	+29	+4	+12	+12	-12	+7	-18	0	-25	-18	-43	



ГОСТ 3325—85 С. 67

Таблица 30
Натяги и зазоры при посадке роликовых конических подшипников на вал. Класс точности Б

Интервалы номинальных диаметров валов d , мм	Натяги (+), зазоры (-), мм, для посадок															
	Пределные отклонения диаметра отверстия подшипка $d_{\text{от}}$, мм		L5/n5		L5/m5		L5/S5		L5/n5,5		L5/P5		L5/n5,6			
	Н	Н	Н	Н	Н	Н	Н	Н	Н	Н	Н	Н	Н	Н		
От 10 до 18	0	-7	+27	+12	+22	+7	+16	+1	+11	-4	+12	-3	+7	-8	+1	-14
Св. 18 до 30	0	-8	+32	+15	+25	+8	+19	+2	+12	-4	+13	-4	+8	-9	+1	-16
Св. 30 до 50	0	-10	+38	+17	+30	+9	+23	+2	+15	-5	+16	-5	+10	-11	+1	-20
Св. 50 до 80	0	-12	+45	+20	+36	+11	+27	+2	+18	-6	+18	-7	+12	-13	+2	-23
Св. 80 до 120	0	-15	+53	+23	+43	+13	+33	+3	+22	-7	+21	-9	+15	-15	+3	-27
Св. 120 до 180	0	-18	+63	+27	+51	+15	+39	+3	+27	-9	+25	-11	+18	-18	+4	-32
Св. 180 до 250	0	-22	+73	+31	+59	+17	+49	+4	+32	-10	+29	-13	+22	-20	+7	-35
Св. 250 до 315	0	-25	+82	+34	+68	+20	+52	+4	+35	-11	+32	-16	+25	-23	+8	-40
Св. 315 до 400	0	-30	+92	+37	+76	+21	+59	+4	+42	-12	+37	-18	+30	-25	+12	-43



ГОСТ 3325-85

Таблица 31
Предельные отклонения сопрягаемых диаметров при посадке роликовых конических подшипников в корпус.
 Класс точности 5

Интервалы номинальных диаметров D , мм	Предельные отклонения наружного диаметра $D_{\text{н}}$, мм		Предельные отклонения отверстия, мм, для полей допуска													
	верх	ниж	H6		H7		H8		H9		H10		H11		H12	
			верх	ниж	верх	ниж	верх	ниж	верх	ниж	верх	ниж	верх	ниж	верх	ниж
От 18 до 30	0	-8	-11	-24	-4	-17	+2	-11	+6,5	-6,5	+8	-5	+13	0		
Св. 30 до 50	0	-9	-12	-28	-4	-20	+3	-11	+8,0	-8,0	+10	-6	+16	0		
Св. 50 до 80	0	-11	-14	-33	-5	-24	+4	-15	+9,5	-9,5	+13	-6	+19	0		
Св. 80 до 120	0	-13	-16	-38	-6	-28	+4	-18	+11,0	-11,0	+16	-6	+22	0		
Св. 120 до 150	0	-15	-20	-45	-8	-33	+4	-21	+12,5	-12,5	+18	-7	+25	0		
Св. 150 до 180	0	-18	-20	-45	-8	-33	-4	-21	+12,5	-12,5	+18	-7	+25	0		
Св. 180 до 250	0	-20	-22	-51	-8	-37	+5	-24	+14,5	-14,5	+22	-7	+29	0		
Св. 250 до 315	0	-25	-25	-57	-9	-41	+5	-27	+16,0	-16,0	+25	-7	+32	0		
Св. 315 до 400	0	-28	-26	-62	-10	-46	+7	-29	+18,0	-18,0	+20	-7	+36	0		
Св. 400 до 500	0	-33	-27	-67	-10	-50	+8	-32	+20,0	-20,0	+33	-7	+40	0		



ГОСТ 3325—85 С. 69

Таблица 32
Натяги и зазоры при посадке роликовых конических подшипников в корпус. Класс точности 5

Интервалы номинальных диаметров D , мм	Пределы выскочивания наружного диаметра подшипника D , мм		Натяги (+), зазоры (-), мм, для посадок											
	Верх	Ниж	H6/g5		k6/h5		J6/s5		j6/m5		js6/h5		p6/m5	
			Верх	Ниж	Верх	Ниж	Верх	Ниж	Верх	Ниж	Верх	Ниж		
	Натяг	Зазор	Натяг	Зазор	Натяг	Зазор	Натяг	Зазор	Натяг	Зазор	Натяг	Зазор	Натяг	Зазор
От 18 до 30	0	-8	+24	+3	+17	-4	+11	-10	+6	-14	+6	-16	0	-21
Св. 30 до 50	0	-9	+28	+3	+20	-5	+11	-12	+8	-17	+6	-19	0	-25
Св. 50 до 80	0	-11	+33	+3	+24	-6	+15	-15	+9	-20	+6	-24	0	-30
Св. 80 до 120	0	-13	+38	+3	+28	-7	+18	-17	+11	-24	+6	-29	0	-35
Св. 120 до 150	0	-15	+45	+5	+33	-7	+21	-19	+12	-27	+7	-33	0	-40
Св. 150 до 180	0	-18	+45	+2	+33	-10	+21	-22	+12	-30	+7	-36	0	-43
Св. 180 до 250	0	-20	+51	+2	+37	-12	+24	-25	+14	-34	+7	-42	0	-49
Св. 250 до 315	0	-25	+57	0	+41	-16	+27	-30	+16	-41	+7	-50	0	-57
Св. 315 до 400	0	-28	+62	-2	+46	-18	+29	-35	+19	-46	+7	-57	0	-64
Св. 400 до 500	0	-33	+67	-6	+50	-23	+32	-41	+20	-53	+7	-66	0	-73



ГОСТ 3325—85

Таблица 33
 Предельные отклонения сопрягаемых диаметров при посадке роликовых конических подшипников на вал.
 Класс точности 4

Интервалы конических диаметров d , мм	Предельные отклонения диаметра подшипника $d_{\text{п}}$, мм		Предельные отклонения вала, мм, для полей допусков													
	верх.	нижн.	m5		k5		j _s 5		j5		k5		k5			
			верх.	нижн.	верх.	нижн.	верх.	нижн.	верх.	нижн.	верх.	нижн.	верх.	нижн.		
От 10 до 18	0	-5	+20	+12	+15	+7	+9	+1	+4	-4	+5	-3	0	-8	-6	-14
Св. 18 до 30	0	-6	+24	+15	+17	+8	+11	+2	+4	-4	+6	-4	0	-9	-7	-16
Св. 30 до 60	0	-8	-28	+17	+20	+9	+13	+2	+5	-5	+6	-5	0	-11	-9	-20
Св. 60 до 80	0	-9	+33	+20	+24	+11	+15	+2	+6	-6	+6	-7	0	-13	-10	-23
Св. 80 до 120	0	-10	+38	+23	+28	+13	+18	+3	+7	-7	+6	-9	0	-15	-12	-27
Св. 120 до 180	0	-13	+45	+27	+33	+15	+21	+3	+9	-9	+7	-11	0	-18	-14	-32
Св. 180 до 250	0	-15	+51	+31	+37	+17	+24	+4	+10	-10	+7	-13	0	-20	-15	-35



ГОСТ 3325—85 С. 71

Таблица 34
Натяги и зазоры при посадке роликовых конических подшипников на вал. Класс точности 4

Интервалы номинальных диаметров валов $d_{\text{вал}}$, мм	Предельные отклонения диаметра отверстия подшипника $d_{\text{пр}}$, мм		Натяги (+), зазоры (-), мм, для посадок															
	Макс.	Мин.	L4/n5		L4/n6		L5/n5		L4/n5		L4/n5		L4/n5		L4/n5		L4/n5	
			З	Н	З	Н	З	Н	З	Н	З	Н	З	Н	З	Н	З	Н
От 10 до 18	0	-5	+25	+12	+20	+7	+14	+1	+9	-4	+10	-3	+5	-8	-1	-14		
Св. 18 до 30	0	-6	+30	+15	+23	+8	+17	+2	+10	-4	+12	-4	+6	-9	-1	-16		
Св. 30 до 50	0	-8	+35	+17	+28	+9	+21	+2	+13	-5	+14	-5	+8	-11	-1	-20		
Св. 50 до 80	0	-9	+42	+20	+33	+11	+24	+2	+13	-6	+15	-7	+9	-13	-1	-23		
Св. 80 до 120	0	-10	+48	+23	+38	+13	+28	+3	+17	-7	+16	-9	+10	-15	-2	-27		
Св. 120 до 180	0	-13	+58	+27	+46	+15	+34	+3	+22	-9	+20	-11	+13	-18	-1	-32		
Св. 180 до 250	0	-15	+66	+31	+52	+17	+39	+4	+25	-10	+22	-13	+15	-20	0	-35		



С 72 ГОСТ 3325—85

Таблица 36
Предельные отклонения соосиасных диаметров при посадке роликовых конических подшипников в корпус.
Класс точности 4

Интервалы номинальных диаметров D , мм	Предельные отклонения диаметра D , мм						Предельные отклонения отверстия, мм. Для полых допуска												
	ИЗБ		ИЖ		ИНИ		ИЗБ		ИЖ		ИНИ		ИЗБ		ИЖ		ИНИ		
	0	-6	-11	-24	-4	-17	+2	-11	+6	-6	+8	-5	+13	0	+8	+10	+13	+16	0
От 16 до 30	0	-6	-11	-24	-4	-17	+2	-11	+6	-6	+8	-5	+13	0	+8	+10	+13	+16	0
Св. 30 до 50	0	-7	-12	-28	-4	-20	+3	-11	+8	-8	+10	-6	+16	0	+10	+12	+15	+18	0
Св. 50 до 80	0	-9	-14	-33	-5	-24	+4	-15	+9	-9	+13	-6	+19	0	+13	+16	+19	+22	0
Св. 80 до 120	0	-10	-16	-38	-6	-28	+4	-18	+11	-11	+16	-6	+22	0	+16	+19	+22	+25	0
Св. 120 до 150	0	-11	-20	-45	-8	-33	+4	-21	+12	-12	+18	-7	+25	0	+18	+21	+24	+27	0
Св. 150 до 180	0	-13	-20	-45	-8	-33	+4	-21	+12	-12	+18	-7	+25	0	+18	+21	+24	+27	0
Св. 180 до 250	0	-15	-22	-51	-8	-37	+5	-24	+14	-14	+22	-7	+29	0	+22	+25	+28	+31	0
Св. 250 до 315	0	-18	-25	-57	-9	-41	+5	-27	+16	-16	+25	-7	+32	0	+25	+28	+31	+34	0
Св. 315 до 400	0	-20	-26	-62	-10	-46	+7	-29	+18	-18	+29	-7	+36	0	+29	+32	+35	+38	0



ГОСТ 9325—86 С. 73

Таблица 36
Натяги и зазоры при посадке роликовых конических подшипников в корпус. Класс точности 4

Интервалы номинальных диаметров D , мм	Натяги (+), зазоры (-), мм, для посадок													
	Предельные отклонения наружного диаметра подшипника $D_{\text{п}}$, мм		МШП		КШП		ЛШП		ЖШП		НШП			
	вкладыш	в корпус	вкладыш	в корпус	вкладыш	в корпус	вкладыш	в корпус	вкладыш	в корпус	вкладыш	в корпус		
От 18 до 30	0	-6	+24	+5	+17	-2	+11	-8	+6,5	-12,5	+5	-14	0	-19
Св. 30 до 50	0	-7	+28	+5	+20	-3	+11	-10	+8,0	-15,0	+6	-17	0	-23
Св. 50 до 80	0	-9	+33	+5	+24	-4	+15	-13	+9,5	-18,5	+6	-22	0	-28
Св. 80 до 120	0	-10	+38	+6	+28	-4	+18	-14	+11,0	-21,0	+6	-26	0	-32
Св. 120 до 150	0	-11	+45	+9	+33	-3	+21	-15	+12,5	-23,5	+7	-29	0	-36
Св. 150 до 180	0	-13	+45	+7	+33	-5	+21	-17	+12,5	-25,5	+7	-31	0	-38
Св. 180 до 250	0	-15	+51	+7	+37	-7	+24	-20	+14,5	-29,5	+7	-37	0	-44
Св. 250 до 315	0	-18	+57	+7	+41	-9	+27	-23	+16,0	-34,0	+7	-43	0	-50
Св. 315 до 400	0	-20	+62	+6	+46	-10	+29	-27	+18,0	-38,0	+7	-49	0	-56



С. 74 ГОСТ 3325—85

Таблица 37

Предельные отклонения сопрягаемых диаметров при посадке роликовых конических подшипников на вал.
Класс точности 2

Интервалы номинальные диаметров d , мм	Предельные отклонения вала, мм, для полей допусков													
	Предельные отклонения диаметра отверстия $d_{\text{от}}$, мм		h4		h5		h6		k4		k5		k6	
	верх.	нижн.	верх.	нижн.	верх.	нижн.	верх.	нижн.	верх.	нижн.	верх.	нижн.	верх.	нижн.
От 10 до 18	0	-4,0	+17	+12	+7	+6	+1	+2,5	-2,5	0	-5	-11		
Св. 18 до 30	0	-4,0	+21	+14	+8	+8	+2	+3,0	-3,0	0	-7	-13		
Св. 30 до 50	0	-4,0	+24	+16	+9	+9	+2	+3,5	-3,5	0	-9	-16		
Св. 50 до 80	0	-5,0	+28	+19	+11	+10	+2	+4,0	-4,0	0	-8	-18		
Св. 80 до 120	0	-5,0	+33	+23	+13	+13	+3	+5,0	-5,0	0	-10	-22		
Св. 120 до 180	0	-6,5	+39	+27	+15	+15	+3	+6,0	-6,0	0	-12	-26		
Св. 180 до 250	0	-9,0	+45	+31	+17	+18	+4	+7,0	-7,0	0	-14	-29		



ГОСТ 3326—85 С. 78

Таблица 38
Натяги и зазоры при посадке роликовых конических подшипников на вал. Класс точности 2

Материалы роликовых конических подшипников на вал. Класс точности 2	Пределы отклонения диаметра отверстия подшипника $d_{ст}$, мм		Натяги (+), зазоры (-), мм, для посадок													
	верх	ниже	$L2/m4$		$L3/m4$		$L4/m4$		$L5/m4$		$L6/m4$		$L7/m4$		$L8/m4$	
			выб.	зам.	выб.	зам.	выб.	зам.	выб.	зам.	выб.	зам.	выб.	зам.	выб.	зам.
От 10 до 18	0	-4,0	+21	-12	+16	+7	+10	+1	+6,5	-2,5	+4,0	-5	-2,0	-11		
Св. 18 до 30	0	-4,0	+25	+15	+18	+8	+12	+2	+7,0	-3,0	+4,0	-6	-3,0	-13		
Св. 30 до 50	0	-4,0	+28	+17	+20	+9	+13	+2	+7,5	-3,5	+4,0	-7	-5,0	-16		
Св. 50 до 80	0	-5,0	+33	+20	+24	+11	+15	+2	+9,0	-4,0	+5,0	-8	-5,0	-18		
Св. 80 до 120	0	-5,0	+38	+23	+28	+13	+18	+3	+10,0	-5,0	+5,0	-10	-7,0	-22		
Св. 120 до 180	0	-6,5	+45	+27	+33	+15	+21	+3	+12,0	-6,0	+6,5	-12	-7,5	-26		
Св. 180 до 250	0	-9,0	+54	+31	+40	+17	+27	+4	+16,0	-7,0	+9,0	-14	-6,0	-29		



С. 78 ГОСТ 3325—85

Таблица 39
Предельные отклонения сопрягаемых диаметров при посадке роликовых конических подшипников в корпус.
Класс точности 2

Интервалы номинальных диаметров D , мм	Предельные отклонения отверстий, мм, для полых лопусков													
	Предельные отклонения наружного диаметра подшипника D_m , мм		H5		M5		K5		J _s 5		H5		G5	
	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.	верхн.	нижн.
От 18 до 30	0	-4,0	-12	-21	-5	-14	+1	-8	+4,5	-4,5	+9	0	+16	+7
Св. 30 до 50	0	-4,0	-13	-24	-5	-16	+2	-9	+5,5	-5,5	+11	0	+20	+9
Св. 50 до 80	0	-4,0	-15	-28	-6	-19	+3	-10	+6,5	-6,5	+13	0	+23	+10
Св. 80 до 120	0	-5,0	-18	-33	-8	-23	+2	-13	+7,5	-7,5	+15	0	+27	+12
Св. 120 до 150	0	-5,0	-21	-39	-9	-27	+3	-15	+9,0	-9,0	+18	0	+32	+14
Св. 150 до 180	0	-6,5	-21	-39	-9	-27	+3	-15	+9,0	-9,0	+18	0	+32	+14
Св. 180 до 250	0	-8,0	-25	-45	-11	-31	+2	-18	+10	-10,0	+20	0	+35	+15
Св. 250 до 315	0	-10,0	-27	-50	-13	-36	+3	-20	+11,5	-11,5	+23	0	+40	+17
Св. 315 до 400	0	-12,0	-30	-55	-14	-39	+3	-22	+12,5	-12,5	+25	0	+43	+18



ГОСТ 3326—85 С. 77

Таблица 40
Напряги и зазоры при посадке роликовых конических подшипников в корпусе. Класс точности 2

Интервалы номинальных диаметров D , мм	Предельные отклонения наружного диаметра подшипника D , мм		Напряги (+), зазоры (-), мм, для посадок											
	верх.	нижн.	Н5/2		Н6/2		Н5/2		Н6/2		Н5/2		Н6/2	
			выб.	вынм.	выб.	вынм.	выб.	вынм.	выб.	вынм.	выб.	вынм.	выб.	вынм.
От 18 до 30	0	-4,0	+21	+8,0	+14	+1,0	+8	-5,0	+4,5	-8,5	0	-13	-7	-20
Св. 30 до 60	0	-4,0	+24	+9,0	+16	+1,0	+9	-6,0	+5,5	-9,5	0	-15	-9	-24
Св. 60 до 80	0	-4,0	+28	+11,0	+19	+2,0	+10	-7,0	+6,5	-10,5	0	-17	-10	-27
Св. 80 до 120	0	-5,0	+33	+13,0	+23	+3,0	+13	-7,0	+7,5	-12,5	0	-20	-12	-32
Св. 120 до 150	0	-5,0	+39	+16,0	+27	+4,0	+15	-8,0	+9,0	-14,0	0	-23	-14	-37
Св. 150 до 180	0	-6,5	+39	+14,5	+27	+2,5	+15	-9,5	+9,0	-15,0	0	-24	-14	-38
Св. 180 до 250	0	-8,0	+45	+17,0	+31	+3,0	+16	-10,0	+10,0	-18,0	0	-26	-15	-43
Св. 250 до 315	0	-10,0	+50	+17,0	+35	+3,0	+20	-13,0	+11,0	-21,0	0	-33	-17	-50
Св. 315 до 400	0	-12,0	+55	+18,0	+39	+2,0	+22	-15,0	+12,0	-24,0	0	-37	-18	-55



С. 78 ГОСТ 3325—85

ПРИЛОЖЕНИЕ 4
Справочное

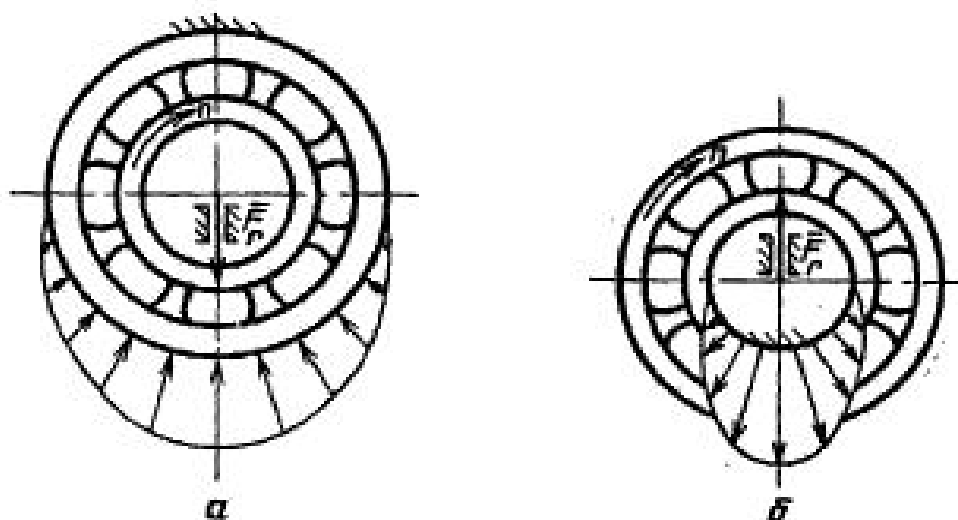
ОПРЕДЕЛЕНИЕ ВИДОВ НАГРУЖЕНИЯ

1. Местное нагружение кольца — такой вид нагружения, при котором действующая на подшипник результирующая радиальная нагрузка постоянно воспринимается одним и тем же ограниченным участком дорожки качения этого кольца (в пределах зоны нагружения) и передается соответствующему участку посадочной поверхности вала или корпуса.

Например, кольцо не вращается относительно действующей на него нагрузки или кольцо и нагрузка участвуют в совместном вращении.

На черт. 1 представлены случаи местного нагружения колец с соответствующими эпюрами нормальных напряжений на посадочных поверхностях.

Виды нагружения (и эпюры нормальных напряжений на посадочных поверхностях)



а — местное нагружение внешнего кольца; б — местное нагружение внутреннего кольца; F_r — радиальная нагрузка, действующая на подшипник; n — частота вращения подшипника

Черт. 1

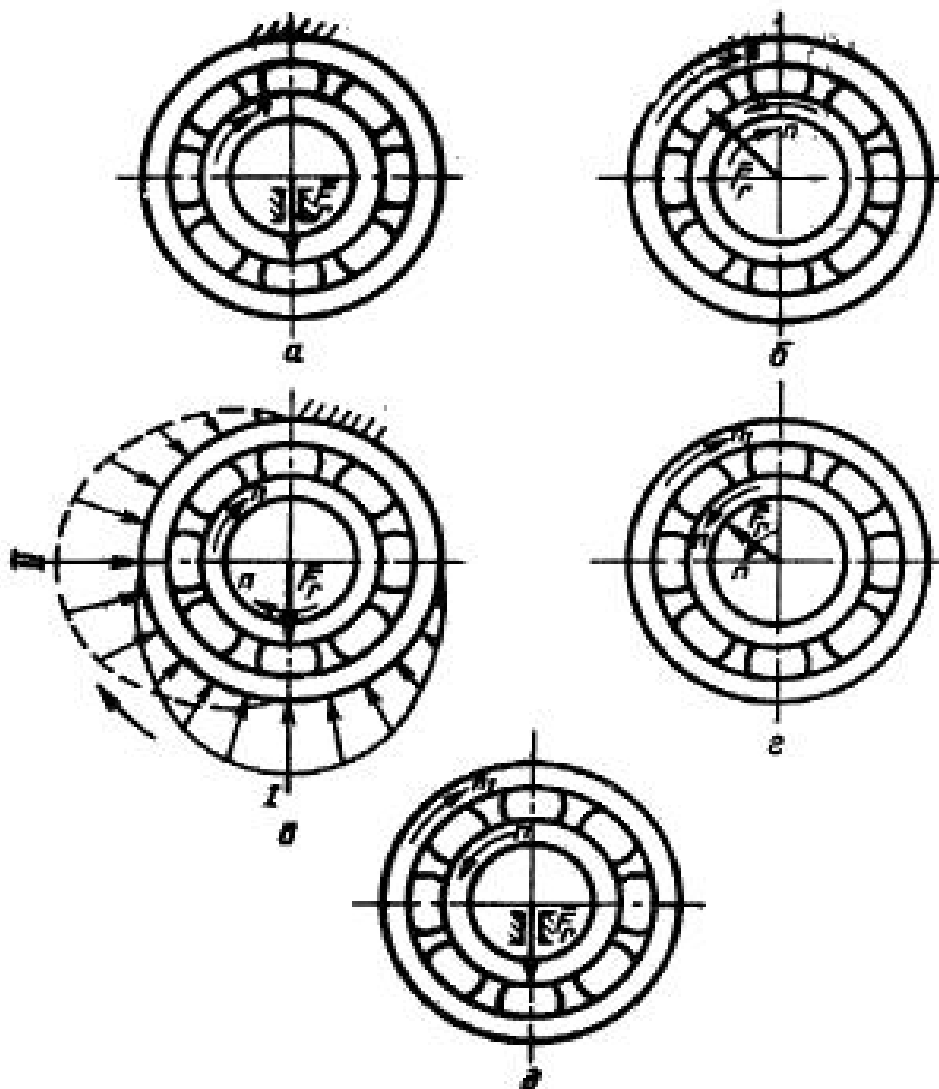
2. Циркуляционное нагружение кольца — такой вид нагружения, при котором действующая на подшипник результирующая радиальная нагрузка воспринимается и передается телами качения в процессе вращения дорожке качения последовательно по всей ее длине, а следовательно, и всей посадочной поверхности вала или корпуса.

Такое нагружение возникает, например, когда кольцо вращается относительно постоянной по направлению радиальной нагрузки, а также, когда нагрузка вращается относительно неподвижного или подвижного кольца.

ГОСТ 3325—85 С. 79

На черт. 2 представлены случаи циркуляционного нагружения колец. Показана впадина нормальных напряжений на посадочной поверхности корпуса (случай 2в), перемещающаяся по мере вращения нагрузки \bar{F}_r с частотой вращения n .

Виды нагружения



а, б — циркуляционное нагружение внутреннего кольца;
 в, г — циркуляционное нагружение наружного кольца; д — циркуляционное нагружение обоих колец

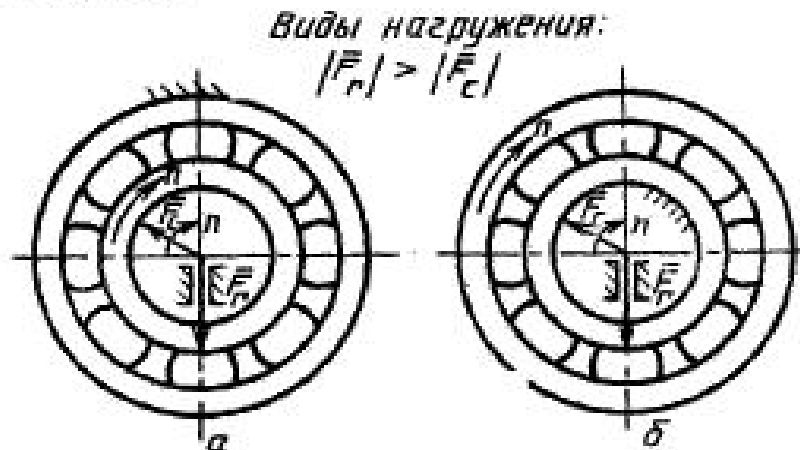
Черт. 2

3. Колебательным нагружением кольца называют такой вид нагружения, при котором неподвижное кольцо подшипника подвергается одновременному воздействию радиальных нагрузок: постоянной по направлению \bar{F}_r и вращающейся \bar{F}_c , меньшей или равной по величине \bar{F}_r . Их равнодействующая совершает

С. 80 ГОСТ 3325—85

периодическое колебательное движение, симметричное относительно направления \vec{F}_r , причем она периодически воспринимается последовательно через тела качения зоной нагружения кольца и передается соответствующим ограниченным участкам посадочной поверхности.

Такое нагружение возникает, например, на неподвижном наружном кольце, когда на него воздействует через вал постоянная нагрузка \vec{F}_r , а внутреннее кольцо вращается совместно с приложенной к нему нагрузкой \vec{F}_c , возникающей от дисбаланса (черт. 3).



a — колебательное нагружение наружного кольца, циркуляционное нагружение внутреннего кольца; *б* — колебательное нагружение внутреннего кольца, циркуляционное нагружение наружного кольца; \vec{F}_c — вращающаяся радиальная нагрузка, действующая на подшипник

Черт. 3

На черт. 4 показана круговая диаграмма изменения равнодействующей силы $\vec{F}_{r+c} = \vec{F}_r + \vec{F}_c$ при колебательном нагружении вала. Здесь \vec{F}_r — постоянная по значению и направлению радиальная нагрузка, $|\vec{F}_c| < |\vec{F}_r|$ — радиальная нагрузка, вращающаяся с частотой n .

Равнодействующая изменяется по значению от $|\vec{F}_r| + |\vec{F}_c|$ до $|\vec{F}_r| - |\vec{F}_c|$ и колеблется по направлению за один оборот вала в пределах угла, ограниченного точками *A* и *B*, симметрично относительно линия действия силы \vec{F}_r . При $|\vec{F}_r| = |\vec{F}_c|$ равнодействующая будет изменяться в пределах от 0 до $2|\vec{F}_r|$.

Если нагрузка постоянного направления меньше вращающейся, т. е. $|\vec{F}_r| < |\vec{F}_c|$, равнодействующая будет вращаться, изменяясь по значению и направлению от $(|\vec{F}_r| + |\vec{F}_c|)$ до $(|\vec{F}_c| - |\vec{F}_r|)$.

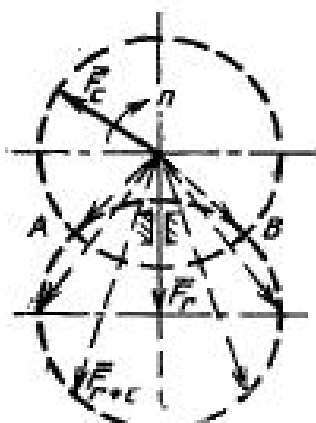
В этом случае кольца являются либо местно нагруженными, либо циркуляционно нагруженными, в зависимости от схемы приложения сил (черт. 5 и 6).

Имеют место случаи «неопределенного нагружения» например, когда нагрузка на подшипники качения вала приложена одновременно от силы натяжения ремня и от кривошипно-шатунного привода.

В этом случае кольца подшипников вала устанавливают как при циркуляционном виде нагружения.

ГОСТ 3325—85 С. 81

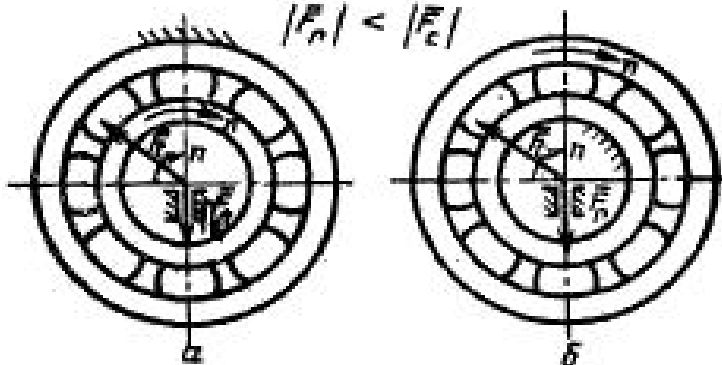
Круговая диаграмма изменения равнодействующей силы \bar{F}_{r+c} при нагружении вала постоянной \bar{F}_r и вращающейся \bar{F}_c радиальными нагрузками при $|\bar{F}_r| > |\bar{F}_c|$



Черт. 4

Виды нагружения:

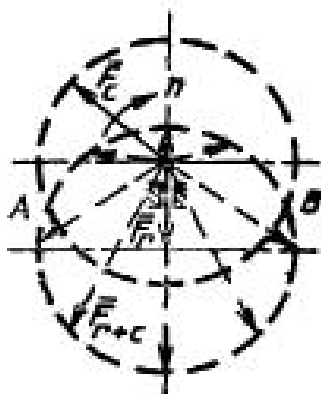
$$|F_r| < |F_c|$$



a — местное нагружение внутреннего кольца, циркуляционное нагружение наружного кольца; *b* — циркуляционное нагружение внутреннего кольца, местное нагружение наружного кольца

Черт. 5

Круговая диаграмма изменения равнодействующей силы \bar{F}_{r+c} при $|\bar{F}_r| < |\bar{F}_c|$



Черт. 6



С 82 ГОСТ 3325—86

ПРИЛОЖЕНИЕ 1
Рекомендуемое**РЕКОМЕНДУЕМЫЕ ПОСАДКИ ШАРИКОВЫХ И РОЛИКОВЫХ ПОДШИПНИКОВ**

Таблица 1

Условия, определяющие выбор посадки		Посадки на вал						Примеры машин и подшипниковых узлов	Рекомендуемые посадки
		Подшипники с отверстиями диаметров, мм			Подшипники всех диаметров				
		радиальные	радиально-угловые	радиальные	радиально-угловые	радиальные	радиально-угловые		
Вид нагруженного внутреннего кольца	Режим работы	шарикоподшипники			роликосодержащие				
		шарикоподшипники	роликосодержащие	шарикоподшипники	роликосодержащие	шарикоподшипники	роликосодержащие		
Местное (вал не вращается)	Легкий или нормальный $P \leq 0,07C$	Подшипники всех диаметров						Ролики ленточных транспортеров, конвейеров и подвесных дорог для небольших грузов, барабаны самолетов, опоры волновых передач	L0/g6; L6/g6
	Нормальный или тяжелый $0,07 < P \leq 0,15C$	Подшипники всех диаметров						Передние и задние колеса автомобилей и тракторов, колеса вагонов, самолетов и т. п. Валки мелкосортных прокатных станков	L0/g6; L6/g6; L0/h7; L6/h7; L0/h6; L6/h6
		Подшипники всех диаметров						Блоки грузоподъемных машин, роликосодержащие валки станков для прокатки труб, кружковые обжимные кранов	L0/h6; L6/h6



ГОСТ 3325—85 С. 23

Продолжение таблицы 1

Угловая, определяющая выбор посадки	Подшипники с отверстиями диаметров, мм						Примеры машин и подшипни- ковых узлов	Рекомендуе- мые посадки	
	радиальные		радиально-упорные		ролико- вые				
	шари- ковые	ролико- вые	шарико- вые	ролико- вые	шари- ковые	ролико- вые			
Циркуляр- ное (вал враща- ется)	Легкий или нор- мальный $0,07C < P \leq$ $\leq 0,15C$	До 50						Гиромоторы и малогабарит- ные электромашинки, приборы. Внутривихровальные шпинде- ли, электрощинные, турбохо- лодильники	L5/l5; L4/l5; L2/l4; L5/l5; L4/l5; L2/l4; L2/l3; L2/l3
		До 40	До 40	До 100	До 40	До 100	До 40		
Циркуляр- ное (вал вращается)	Легкий или нор- мальный $0,07C < P \leq$ $\leq 0,15C$	До 250						Сельскохозяйственные ма- шинки, центрифуги, турбокомп- ресоры, газотурбинные двига- тели, центробежные насосы, вентиляторы, электромоторы, редукторы, коробки скоростей станков, коробки передач авто- мобилей и тракторов	L0/k6; L6/k6; L5/l5; L4/l5; L2/l4; L0/l6; L6/l6
		До 100	До 100	Св. 100	До 100	До 100	До 100		
Нормаль- ный или тя- желый Q07 $C < P \leq$ $\leq 0,15C$		До 250						Электродвигатели мощностью до 100 кВт, турбины, криво- шипчатые механизмы, шпиндели металлорежущих станков, крупные редукторы. Редукторы вспомогательного оборудования прокатных ста- нов	L5/k5; L4/k5; L2/k4; L0/k6; L6/k6; L0/l6; L6/l6
		До 100	До 40	До 100	До 100	До 100	До 100		
		Св. 100	До 100	Св. 100	Св. 100	До 180		L5/m5; L4/m5; L2/m4; L0/m6; L6/m6	



С 84 ГОСТ 3325—85

Продолжение таблицы 1

Условия, определяющие выбор посадки		Подшипники с отверстиями диаметров, мм				Примеры машин и подшипниковых узлов	Рекомендуемые посадки
		радиальные		радиально-упорные			
Вид нагружения внутреннего кольца	Режим работы	шариковые	роликовые	шариковые	роликовые		
Циркулярное (вал и ударная нагрузка)	Нормальный или тяжелый $0,075 < P \leq 0,15C$	—	До 250	—	До 250	Железнодорожные и трамвайные буксы, буксы тепловозов и электровозов, колесчатые валы двигателей, электродвигатели мощностью свыше 100 кВт, крупные тяговые электродвигатели, ходовые колеса мостовых кранов, ролики роликантов тяжелых станков, дробильные машины, дорожные машины, экскаваторы, манипуляторы прокатных станков, шаровые дробилки, вибраторы, грохоты, инерционные транспортеры	L5/п5; L4/п4; L0/п0; L6/п6; L0/р0; L6/р6
		—	Св. 50 до 140	—	—		L0/п0; L6/п6; L0/п6; L6/п6
		—	Св. 140 до 200	—	—		L0/р0; L6/р6
		—	Св. 200 до 250	—	—		L0/п0; L6/п0; L0/р0; L6/р0



ГОСТ 3325—85 С. 88

Продолжение таблицы 1

Условия, определяющие выбор посадки		Подшипники с отверстиями диаметров, мм				Примеры машин и подшипниковых узлов	Рекомендуемые посадки
		радиальные		радиально-упорные			
Вид нагружения внутреннего кольца	Режим работы	шариковые	роликотые	шариковые	роликотые		
Циркуляционное (вал вращается)	Тяжелая и ударная нагрузка	Подшипники на закрепительных стальных втулках всех диаметров				Железнодорожные и трамвайные буксы, буксы тяжелых нагруженных металлургических транспортных устройств. Некоторые узлы сельхозмашин	Поля допусков вала h8; h9
	Нормальный	Подшипники на закрепительных втулках всех диаметров					



ГОСТ 3325—85

Таблица 2

Посадки упорных подшипников

Условия, определяющие выбор посадки	Подшипник с отверстиями диаметров, мм				Примеры машин в подшипниковых узлах	Рекомендуемые посадки
	радиальные	развальцовочные		роликовые		
Вал нагружен	шариковые	роликовые	шариковые	роликовые		
Нагрузка осевая	Подшипники всех диаметров				Узлы с одинарными упорными подшипниками	L0/l6; L6/l6 ; H7
	До 200					
Колебательное и радиальное нагружение	Св. 200 до 250				Узлы на упорных подшипниках со сферическими роликами	L0/l6; L6/l6 L0/m6; L6/m6
	Нагрузка осевая и радиальная					

Примечания:

1. Допускается при необходимости для узлов с упорными подшипниками вместо J6, J6 использовать вместо J5, J6 ограниченного применения.
2. Для двойных упорных подшипников с отверстием диаметром свыше 150 мм допускается применение посадок L0/l6, L6/l6.



ГОСТ 3325—86 С. 07

Посадки в корпус

Узелки, определяющие выбор посадки		Примеры машин в подшипниковых узлах	Рекомендуемая посадка
Вид нагружения на-ружного кольца	Режим работы		
Циркуляционное (вращается корпус)	Тяжелый при тон-костенных корпусах $P > 0,15C$	Колеса автомобилей, тракторов, ба-шенных кранов, ведущие барабаны гу-севальных машин	P7/10; P7/16; P6/16
	Нормальный $0,07C < P \leq 0,15C$	Ролики ленточных транспортеров, ба-рабанов комбайнов, вальки станков для прокатки труб	J,7/10; J,7/16; K7/10; K7/16
	Нормальный или тяжелый $0,07C < P \leq 0,15C$	Передние колеса автомашин и тяга-щей. Ролики роликотов, колесчатые ва-лы, ходовые колеса мостовых и козло-вых кранов. Опоры и башки крюковых обойниц и поласпастов. Опорно-поворот-ные устройства кранов	N7/10; N7/16; N7/10; M7/16
Местное (вращается вал)	Нормальный или тяжелый (для точ-ных узлов) $0,07C < P \leq 0,15C$	Шпиндели тяжелых металлорежущих станков	M6/15; M6/14; K6/15; K6/14
	Нормальный $0,07C < P \leq 0,15C$	Электродвигатели, центробежные на-сосы, вентиляторы, центрифуга, шпин-дели быстросходных металлорежущих станков, турбокомпрессоры, узлы с ра-диально-упорными шариковыми подшип-никами	J,6/15; J,6/14; J,7/10; J,7/16



С 88 ГОСТ 3325—86

Продолжение табл. 3

Условия, определяющие выбор посадки		Примеры машин и подшипниковых узлов	Рекомендуемая посадка
Вид нагруженной вращающейся детали	Режим работы		
Местное (вращается вал)	Нормальный или тяжелый (перемещение вдоль оси отсутствует) $0,07C < P \leq 0,15C$	Коробки передач, задние мосты автомобилей и тракторов. Подшипниковые узлы на конических роликовых подшипниках	H7/10; H7/16; K7/10; K7/16; J ₆ 7/10; J ₆ 7/16
	Нормальный или тяжелый $P > 0,15C$	Узлы общего машиностроения, редукторы, железнодорожные и трамвайные буксы, тяговые электродвигатели, сельскохозяйственные машины	H7/10; H7/16; J7/10; J7/16
Местное или колебательное (вращается вал)	Легкий или нормальный $P \leq 0,07C$	Быстроходные электродвигатели, обору-дованные бытовой техникой	H7/10; H7/16; H6/15; H6/14; H5/12; J ₆ 7/10; J ₆ 7/16; J ₆ 6/15; J ₆ 6/14; J ₅ 5/12
	Нормальный или тяжелый $0,07C < P \leq 0,15C$	Шпиндели шлифовальных станков, колесчатые валы двигателей	K6/15; K6/14; K5/12; J ₆ 6/15; J ₆ 6/14; J ₅ 5/12
Местное или колебательное (вращается вал)	Легкий или нормальный $0,07C < P \leq 0,15C$	Трансмиссионные валы, молотилки, машины бумажной промышленности	J ₆ 7/10; J ₆ 7/16; H7/10; H7/16



Продолжение табл. 3

Условия, определяющие выбор посадки		Примеры машин и подшипниковых узлов	Рекомендуемая посадка
Вид нагрузки на валушке колеса	Режим работы		
Местное (вращается вал). Нагрузка исклю- чительно осевая	Нормальный $0,07C < P \leq 0,15C$	Все типы узлов с упорными подшип- никами	H8/H9; H8/H6
	Тяжелый $P > 0,15C$		
Местное (вращает- ся вал)	Тяжелый $P > 0,15C$	Узлы с шариковыми упорными под- шипниками	G7/H9; G7/H6; G6/H5; G6/H4
		Узлы с упорными подшипниками на конических роликнах	J ₇ /H9; J ₇ /H6
Циркуляционное (вращается корпус)	Тяжелый $P > 0,15C$	Узлы со сферическими упорными ро- ликовыми подшипниками для общего применения	K7/H9; K7/H6
		тяжелых металлорежущих станков (нарусельные) вертикальных валов турбин	M7/H9; M7/H6

Примечания:

1. Допускается при необходимости использование вместо J₆, J₇ полей допусков ограниченного приме-
нения J₆, J₇.
2. В случае разъемных корпусов посадки должны быть выбраны с зазором (поля допусков диаметров оп-
орный корпусов H7, H6, G7, G6).

ГОСТ 3325—85 С. 89

**С. 99 ГОСТ 3325—85****ПРИЛОЖЕНИЕ 6***Рекомендуемое***ОСНОВНЫЕ УКАЗАНИЯ ПО ОБЕСПЕЧЕНИЮ ТОЧНОСТИ СОПРЯЖЕНИЙ И ИЗМЕРЕНИЯМ СОПРЯГАЕМЫХ ДИАМЕТРОВ**

1. Контроль и измерение сопрягаемых диаметров подшипников, валов и отверстий в корпусах на соответствие установленным полям допусков необходимо проводить в зависимости от размеров сопряжений и наличия аттестованных средств, например, с помощью комплекта калибров или стрелочных приборов, настраиваемых по эталонам.

2. При использовании метода многократного измерения диаметром сопрягаемых поверхностей приборами двухточечного контакта с последующим вычислением их среднеарифметического значения по формуле

$$d_{ср} = \frac{1}{N} \sum_{i=1}^{i=N} d_i,$$

где N — число измерений;

d_i — частное измеренное значение диаметра поверхности при i -ом измерении.

Возникает систематическая погрешность в определении значения сопрягаемых диаметров, которую необходимо учитывать.

2.1. Диаметр отверстия при указанном измерении получается завышенным, а диаметр вала — заниженным за счет отклонений формы, выступающих за пределы цилиндрических поверхностей, описанных среднеарифметическими диаметрами.

2.2. В соответствии с чертежом, где показан случай сопряжения поверхностей втулки и вала с отклонениями формы при равенстве их среднеарифметических диаметров, погрешности при измерении отверстия и вала следует определять соответственно из соотношений:

$$d_{ср} - d_n^A = \frac{1}{2} v \delta_A;$$

$$d_n^B - d_{ср} = \frac{1}{2} v \delta_B,$$

где d_n^A , d_n^B — диаметры цилиндров, соответственно прилегающих к поверхностям отверстия или вала;

$\frac{1}{2}$ — коэффициент, возникший в результате осреднения размеров;
 v — коэффициент, учитывающий какую часть поля допуска занимают по высоте отклонения формы;

δ_A , δ_B — высоты поля допуска на диаметр соответственно отверстия или вала.

2.3. Соответствующую погрешность в определении натяга следует оценивать формулой

$$\Delta \varphi = \frac{1}{2} v (\delta_A + \delta_B).$$

ГОСТ 3325—85 С. 01

Формула позволяет определить дополнительный натяг, возникающий в соединениях с гарантированным натягом и значением уменьшения зазора в соединениях, где необходим гарантированный зазор.

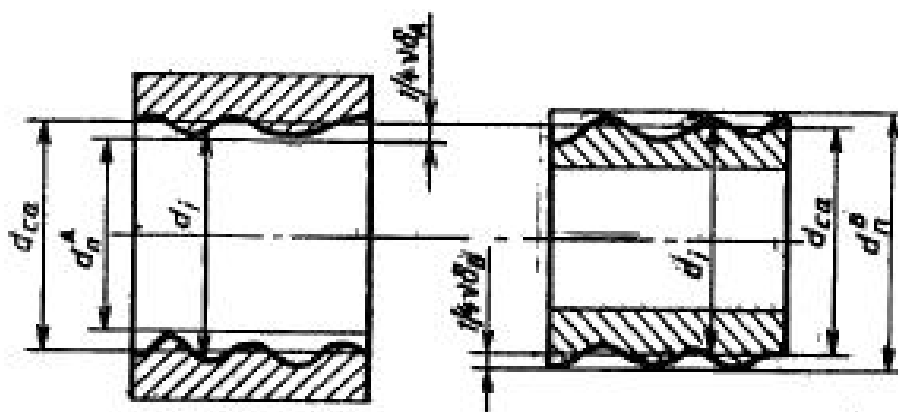
Полный натяг в соединении Δ_n равен:

$$\Delta_n = \Delta_{ca} + \Delta_{\phi},$$

где Δ_{ca} — натяг, как разность среднеарифметических значений диаметров отверстия и вала.

Полученные данные подтверждаются опытом сборки.

При измерении сопрягаемых поверхностей методом прилегающих поверхностей $\Delta_{\phi} = 0$



3. При необходимости сужения полей допусков на натяги (зазоры) в пределах выбранной посадки, например для обеспечения функциональной взаимозаменяемости, в изделиях допускается доводка посадочных мест под подшипники с сохранением заданных предельных отклонений формы, расположения и параметров шероховатости.

4. Для обеспечения высокой надежности соединений при узких полях допусков на натяг разрешается проводить контроль посадок колец подшипников по значению и равномерности возрастания усилия в процессе запрессовки колец, например, при сборке микрошпинделей, гиromоторов и малогабаритных шпинделей шлифовальных станков.

Примечание. Необходимо соблюдать плавность приложения усилия запрессовки и исключить возможность перекоса кольца относительно посадочного места при монтаже.

5. Для исключения влияния отклонений формы на размер при обеспечении точных соединений рекомендуется измерение посадочных диаметров проводить методом прилегающей поверхности, например с помощью набора калибров (при малой разности диаметров), а при больших партиях изделий применять пневматические приборы с числом сопел более трех.



С 92 ГОСТ 3325—85

ПРИЛОЖЕНИЕ 7
*Рекомендуемое***ДОПУСТИМЫЕ УГЛЫ ВЗАИМНОГО ПЕРЕКОСА КОЛЕЦ
ПОДШИПНИКОВ КАЧЕНИЯ И ДОПУСКИ РАСПОЛОЖЕНИЯ
- ПОСАДОЧНЫХ ПОВЕРХНОСТЕЙ ВАЛА И КОРПУСА
В ПОДШИПНИКОВЫХ УЗЛАХ РАЗЛИЧНЫХ ТИПОВ**

1. За основу при назначении допусков расположения посадочных поверхностей вала и корпуса принимают допустимый угол взаимного перекоса колец подшипников θ_{\max} .

2. За допустимый угол перекоса осей вала и корпуса от технологических погрешностей их обработки и сборки θ_1 принимают не более половины допустимого угла взаимного перекоса колец подшипников $\theta_1 \leq \frac{\theta_{\max}}{2}$.

Угол перекоса θ_2 , вызываемый погрешностями обработки вала, не должен превышать $\theta_2 \leq \frac{1}{2} \theta_1$, а угол перекоса θ_3 , вызываемый погрешностями обработки и сборки корпуса, не должен превышать $\theta_3 \leq \frac{2}{3} \theta_1$.

3. Углы перекоса θ_1 , θ_2 , θ_3 не должны превышать значений, указанных в таблице.

4. Допуски соосности в диаметральной выражении (относительно общей оси) посадочных поверхностей определяют по формулам:

для вала $\Delta T_{pc}^B = B \operatorname{tg} \theta_2$, для корпуса $\Delta T_{pc}^K = B \operatorname{tg} \theta_3$.

При длине посадочного места $B_1 = 10$ мм они должны соответствовать значениям, приведенным в таблице.

5. При другой длине посадочного места B_2 для получения соответствующих допусков соосности следует табличные значения умножить на $\frac{B_2}{10}$.

6. На черт. 1 и 2 показаны обозначения допусков соосности относительно общей оси (базы А, Б) посадочных мест вала и корпуса.

7. Угол взаимного перекоса колец, вызванный деформацией валов и корпусов в работающем узле θ_4 , не должен превышать $\theta_4 \leq 0,2 \theta_{\max}$.

8. Допускается в обоснованных случаях перераспределять между собой по значению углы перекоса θ_1 и θ_2 при условии, что $\theta_1 + \theta_2 \leq 0,7 \theta_{\max}$.



ГОСТ 3325—85 С. 93

Допустимые углы взаимного перекоса колец подшипников качения и допуски расположения посадочных поверхностей вала и корпуса в подшипниковых узлах различных типов

Тип подшипника	Допустимые углы взаимного перекоса колец подшипников	Допустимый угол взаимного перекоса колец от технологических погрешностей обработки			Допуск совпадения, мм, посадочной поверхности для $b=10$ мм в диаметральном выражении	
		общий $\theta_T = \frac{\theta_{max}}{2}$	вала $\theta_B = \frac{\theta_T}{3}$	корпуса $\theta_K = \frac{2\theta_T}{3}$	вала $\delta T_{ps} = B_{ps}\theta_B$	корпуса $\delta T_K = B_{ps}\theta_K$
Радiallyе однорядные шариковые (при радиальном нагружении) с радиальным зазором: нормальным по 7-му ряду по 8-му ряду	8'	4'	1'20"	2'40"	4,0	8,0
	12'	6'	2'	4'	6,0	12,0
	16'	8'	2'40"	5'20"	8,0	16,0
Радiallyе-упорные шариковые однорядные с углами контакта: $\alpha = 12^\circ$ $\alpha = 26^\circ$ $\alpha = 36^\circ$	6'	3'	1'	2'	3,0	6,0
	5'	2'30"	50"	1'40"	2,4	4,8
	4'	2'	40"	1'20"	2,0	4,0
Упорно-радиальные шариковые с углом контакта $\alpha = 45^\circ \dots 60^\circ$	4'	2'	40"	1'20"	2,0	4,0
	2'	1'	20"	40"	1,0	2,0



С 04 ГОСТ 3325—85

Продолжение

Тип подшипника	Допустимые углы взаимоперекоса колец подшипков $\theta_{\text{шк}}$	Допустимый угол взаимного перекоса колец от технологических погрешностей обработки			Допуск шероховатости для колец подшипков $R_{\text{шк}}$	
		общий $\theta_{\text{г}} = \frac{\theta_{\text{вкл}}}{2}$	вала $\theta_{\text{в}} = \frac{\theta_{\text{т}}}{3}$	корпуса $\theta_{\text{к}} = \frac{2\theta_{\text{т}}}{3}$	вала $\sigma T_{\text{в}} = \Delta_{\text{в}} \theta_{\text{в}}$	корпуса $\sigma T_{\text{к}} = \Delta_{\text{к}} \theta_{\text{к}}$
Радиальные с цилиндрическими роликами: с короткими и длинными без модифицированного контакта с модифицированным контактом	2'	1'	20"	40"	1,0	2,0
	6'	3'	1'	2'	3,0	3,0
Конические с роликами: без модифицированного контакта с небольшим модифицированным контактом	2'	1'	20"	40"	1,0	2,0
	4'	2'	40"	1'20"	2,0	4,0
Конические с модифицированным контактом на наружном кольце	8'	4'	1'20"	2'40"	4,0	8,0
Упорные с цилиндрическими или коническими роликами	1'	30"	10"	20"	0,5	1,0

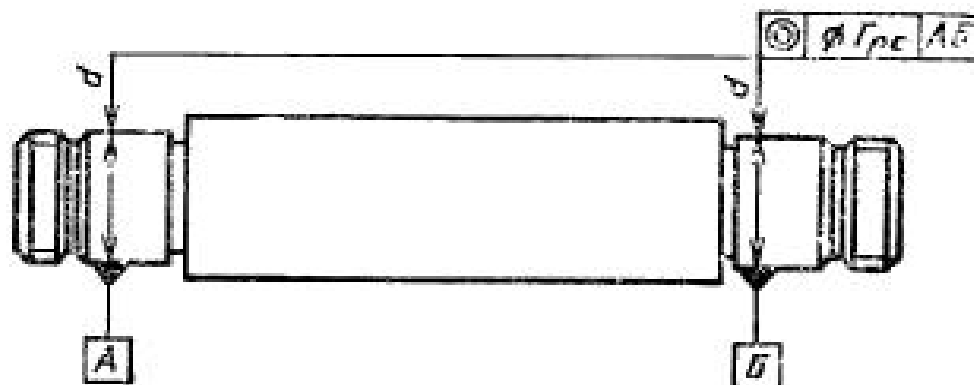


ГОСТ 3325—85 С. 95

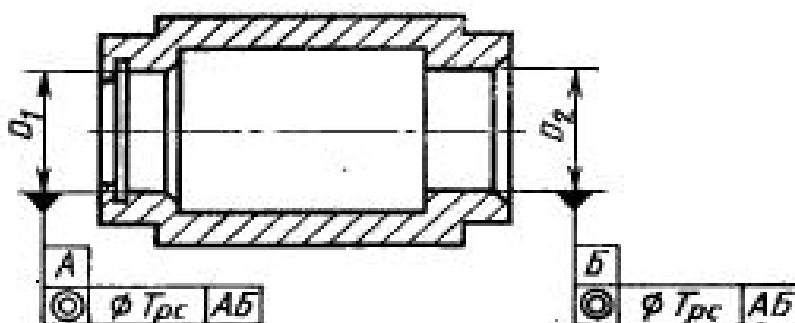
Продолжение

Тип подшипников	Допустимые углы взаимного перекоса колец от технологических погрешностей обработки	Допустимый угол взаимного перекоса колец от технологических погрешностей обработки		Допустимая шероховатость поверхности для колец в диаметральном выражении
		общий $\theta_T = \frac{\theta_{max}}{2}$	вала $\theta_B = \frac{\theta_T}{3}$	
Игольчатые роликовые однорядные с модифицированным контактом многорядные	1°	30"	10"	0,5
	4° 1°	2° 30"	40" 10"	2,0 0,5
Шариковые радиальные сферические двухрядные по ГОСТ 5720—75	4°	6'	2'	6,0
	6°	6'	2'	6,0
Подшипники роликовые радиальные однорядные с бочкообразными роликами. Основные размеры по ГОСТ 24954—81	6°	6'	2'	6,0
	2°	6'	2'	6,0
Роликовые радиальные сферические двухрядные по ГОСТ 5721—75	3°	6'	2'	6,0
Роликовые упорные сферические по ГОСТ 9942—80				

С. 98 ГОСТ 3325—85

 Обозначение допуска соосности посадочных мест вала
 относительно общей оси


Черт. 1

 Обозначение допуска соосности посадочных мест корпуса
 относительно общей оси


Черт. 2

Примечание. В чертежах на вал и корпус разрешается вместо допуска соосности указывать допуск радиального биения посадочных мест относительно тех же баз.



ГОСТ 3325—85 С. 97

ПРИЛОЖЕНИЕ 8

Справочное

ТРЕБОВАНИЯ К ПОСАДКАМ И РЕКОМЕНДАЦИИ ПО МОНТАЖУ ПОДШИПНИКОВ КАЧЕНИЯ

Ввиду высоких частот вращения, нагрузок, малых площадей контакта тел качения с поверхностями качения колец, а также ввиду малой длины посадочной поверхности колец относительно их диаметров к посадкам, посадочным местам под подшипники, их монтажу и демонтажу должны быть предъявлены определенные требования.

1. ОСНОВНЫЕ ТРЕБОВАНИЯ К ПОСАДКАМ ПОДШИПНИКОВ КАЧЕНИЯ

1.1. Необходимо обеспечить точность положения колец подшипников, относительно оси вращения, обусловленную, в основном, отсутствием перекосов. Геометрические оси колец подшипников в результате монтажа не должны значительно отклоняться по направлению от оси вращения вала.

1.2. Приданное вращающимся частям машины механизмов и приборов в результате монтажа положение относительно корпуса должно быть стабильно в осевом и радиальном направлениях в течение срока службы подшипников.

Положение вращающихся частей определяется начальными зазорами в подшипниках, деформациями в местах контакта, температурными деформациями, а также жесткостью сопряженных с подшипниками деталей и точностью монтажа.

В целях повышения точности вращения осевые и радиальные зазоры радиальных подшипников иногда ограничивают небольшим осевым смещением одного из колец.

Прочность соединения при посадке должна быть достаточной, чтобы установленные неподвижно кольца подшипников не смещались относительно посадочных мест в течение всего срока службы изделия.

1.3. Необходимо гарантировать непроворачиваемость колец подшипников относительно посадочных мест.

Проворот первоначально установленных неподвижно колец приводит к снижению точности вращения, разбалансировке, износу посадочных поверхностей и выходу подшипников из строя. При относительно небольших частотах вращения нагруженных радиальных подшипников небольшое проворачивание невращающегося кольца порядка 1 оборот в сутки полезно, т. к. при этом изменяется положение зоны нагружения подшипника, что способствует повышению долговечности.

1.4. Следует обеспечить сохранение точности формы поверхностей качения колец в результате посадки с натягом. В основном это относится к вращающемуся, чаще внутреннему кольцу, посадка которого осуществляется с большим натягом. При малой изгибной жесткости кольца и достаточном натяге отклонения формы вала (отверстия корпуса) и посадочной поверхности самого кольца (в особенности овальность и огранка с числом граней 3) могут передаваться на поверхности качения, искажая их форму и вызывая повышенный уровень вибрации и износ.

1.5. При назначении посадок следует, по возможности, обеспечивать легкость монтажа и демонтажа, отсутствие повреждений подшипников и других деталей. Значительные натяги и усилия запрессовки (распрессовки) колец могут вы-



С. 98 ГОСТ 3325—85

звать повреждения посадочных поверхностей и рабочих поверхностей подшипников.

Учитывая, что момент трения качения, стремящийся сдвинуть кольца относительно посадочных мест, значительно меньше момента трения скольжения между сопряженными поверхностями следует, по возможности, избегать излишне больших натягов при посадках.

2. ТРЕБОВАНИЯ К ПОСАДОЧНЫМ ПОВЕРХНОСТЯМ ПОД ПОДШИПНИКИ

2.1. Обеспечение требований к посадкам возможно при соблюдении требований к шероховатости, размерной точности и отклонениям формы и расположению посадочных мест.

Предельные отклонения посадочных диаметров вала и отверстия корпуса должны соответствовать выбранной посадке заданной точности.

Значительная неоднородность посадок, характеризуемая разностью наибольшего Δ_{\max} и наименьшего Δ_{\min} натягов и равная сумме допусков на сопрягаемые диаметры отверстия δ_A и вала δ_B ,

$$\Delta_{\max} - \Delta_{\min} = \delta_A + \delta_B$$

может оказаться неприемлемой для эксплуатации в областях крайних значений натягов, зазоров (—). В этом случае допуск на натяг снижают за счет селекции или доводки посадочных мест вала и корпуса (не нарушая точности формы).

2.2. Посадочные поверхности под подшипники и торцовые поверхности запячечков валов и корпусов должны быть хорошо обработаны во избежание снятия и среза шероховатостей в процессе запрессовки и эксплуатации, а также появления коррозии.

Малые значения высот шероховатостей и их деформаций позволяют одновременно повысить точность измерений диаметров приборами точечного контакта.

2.3. Отклонения формы посадочных поверхностей вала и корпуса должны быть ограничены и соответствовать допускам.

В качестве основных показателей отклонений формы приняты допуск круглости и допуск профиля продольного сечения, представленные в радиусном выражении. Разрешается измерять диаметральные отклонения формы в виде непостоянства диаметра в поперечном и продольном сечениях более простыми и распространенными средствами измерений. При этом для оценки отклонения формы валов на призмах с углом между опорными гранями 108° при вертикальном расположении ножки мерителя.

2.4. Соосность посадочных мест корпуса и вала относительно общей оси должна соответствовать установленным допускам. Значительные отклонения соосности вала и корпуса, а также их неблагоприятные сочетания вызывают повреждения подшипников и нарушают сборку изделий.

2.5. Торцовые бienia опорных торцов запячечков валов и корпусов не должны превышать значений, указанных в табл. 5 и 6. В результате измерения торцового бienia при повороте вала или деталей корпуса на 360° вокруг продольной оси выявляется форма торца, волнистость или перпендикулярность к оси (перекос торца), неплоскостность (вогнутость или выгнутость).

Примечание. Для контроля плоскостности и перекосов торцов запячечков вала и корпуса рекомендуется в отдельных случаях проверять ее с помощью набора фальшколец (или шаблонов). Одно из колец набора должно прилегать к посадочной поверхности вала или отверстия корпуса, а своим торцом

**ГОСТ 3325—85 С. 10**

прилегать к опорному торцу заплечиков без просвета (визуальная оценка) или по краске.

2.6. Торцы заплечика являются дополнительной установочной базой, к которой плотно прижимают с помощью крепежных деталей кольца подшипников для повышения жесткости подшипниковых узлов. Торцовое бленне может оказывать влияние на отклонение от соосности.

2.7. Точность обработки торца заплечика связана также с необходимостью выдерживать определенный радиус закругления в местах сопряжения торцовых и посадочных поверхностей (радиус галтели), который должен быть меньше радиуса фаски соответствующего кольца подшипника.

Примечание. Размеры заплечиков должны соответствовать ГОСТ 20226—82.

2.8. Посадочные поверхности должны иметь галтели или заходные фаски, имеющие малый угол конусности для обеспечения плавности посадки, уменьшения среза и снятия шероховатостей.

2.9. Конструкция изделия должна быть приспособлена к удобной сборке, точной установке и разборке подшипниковых узлов: высота заплечиков должна быть меньше толщины кольца подшипников по бортику, на валах, при необходимости, должны быть примыкающие к заплечикам продольные пазы для лапок съемника, в корпусах — отверстия для демонтажа наружных колец, валы должны иметь предохранительные шлифовальные центры, отверстия корпусов, по возможности, не должны иметь уступов.

2.10. Коэффициенты линейного расширения материала сопрягаемых деталей не должны значительно отличаться во избежание появления повышенных натягов-зазоров при изменении температуры работы узлов.

Для устранения этого явления в силуминовых корпусах устанавливают стальные втулки.

3. РЕКОМЕНДАЦИИ ПО МОНТАЖУ ПОДШИПНИКОВ КАЧЕНИЯ

3.1. Для подготовки сопрягаемых деталей к монтажу проверяют сопроводительные документы и надписи на упаковке подшипников и проводят их расконсервацию согласно действующей инструкции по хранению, расконсервации подшипников и их деталей и обращению с ними. Хранить расконсервированные подшипники более двух часов без защиты от коррозии не допускается.

После расконсервации потребитель подшипников должен обеспечить их защиту от коррозии при контроле, монтаже, сборке и хранении изделий по внутрипроизводственной инструкции, разработанной в соответствии с ГОСТ 9028—74.

3.1.1. Сопрягаемые с подшипником поверхности валов и корпусов перед монтажом подшипников должны быть тщательно промыты, протерты, просушены и смазаны тонким слоем смазочного материала. Каналы для подвода смазки должны быть продуты и очищены от стружки и других металлических частиц.

3.2. Перед монтажом следует проверить соответствие внешнего вида, маркировки, легкости вращения, зазоров требованиям нормативно-технической документации.

3.2.1. Визуально у подшипников открытого типа должны быть проверены:

- 1) наличие забоин, следов загрязнений, коррозии;
- 2) наличие полного комплекта заклепок, плотности их установки или других соединительных элементов, полного комплекта тел качения, наличие поврежденный сепаратора.



С 100 ГОСТ 3325—85

У подшипников закрытого типа следует проверить не повреждены ли уплотнения или защитные шайбы.

3.2.2. Легкость вращения предварительно смазанного подшипника проверяют вращением от руки наружного кольца при неподвижном внутреннем и горизонтальном расположении оси подшипника. Кольца должны вращаться плавно, без резкого торможения. При повышенных требованиях к подшипнику легкость вращения измеряют на приборах, например, методом выбега.

3.2.3. При необходимости проверяют значение радиального и осевого зазоров и их соответствие нормам на зазоры для данного типоразмера подшипника. Для проверки радиального зазора одно из колец подшипника закрепляют при горизонтальном положении оси и определяют зазор с помощью индикатора, смещая свободное кольцо под действием измерительного усилия в радиальном направлении в два диаметрально противоположные положения. Разница показаний прибора соответствует значению радиального зазора. Проводят три измерения, поворачивая свободное кольцо относительно начального положения на 120°. За значение радиального зазора принимают среднее арифметическое значение трех измерений. Аналогично проводят измерение осевого зазора, но при вертикальном положении оси подшипника. Закрепляя одно из колец, другое смещают в осевом направлении в два крайних положения под действием измерительного усилия и фиксируют разность показаний индикатора. Радиальные зазоры в радиальных двухрядных сферических роликовых подшипниках и подшипниках с цилиндрическими роликами без бортов на наружных кольцах диаметром посадочного отверстия свыше 60 мм могут быть измерены с помощью щупа.

3.3. Необходимо проверить перед монтажом или в процессе изготовления монтажные поверхности корпусов (отверстия и торцы) и валов (посадочные поверхности и торцы) на отсутствие забоин, царапин, глубоких рисок от обработки, коррозии, заусенцев).

3.3.3. Перед монтажом подшипников валы, особенно при соотношениях длины и наибольшего диаметра более 8, следует проверить на прямолинейность оси (отсутствие изгиба). Проверку целесообразно проводить при вращении вала в центрах с помощью стрелочных приборов. Увеличение эксцентриситета от сечения к сечению в направлении от края к середине указывает на искривление вала.

3.3.2. Должно быть проверено отклонение соосности всех посадочных поверхностей, расположенных на одной оси, на соответствие нормам, указанным в технической документации.

3.3.3. Если подшипники, служащие опорой одного вала, устанавливают в различные (раздельные) корпуса, соосность корпусов, в соответствии с требованиями технической документации, должна быть обеспечена с помощью прокладок или других средств.

3.4. При монтаже подшипника усилие напрессовки должно передаваться только через напрессовываемое кольцо — через внутреннее при монтаже на вал и через наружное — в корпус. Запрещается проводить монтаж таким образом, чтобы усилие передавалось с одного кольца через тела качения на другое.

Не допускается приложение монтажных усилий к сепаратору. Нельзя наносить удары непосредственно по кольцу. Допускается нанесение легких ударов только через ступку из легкого металла.

3.4.1. При монтаже подшипников открытого типа с цилиндрическим отверстием на вал с натягом подшипник целесообразно предварительно нагреть в масляной ванне. Для этого подшипник следует погрузить в ванну с чистым минеральным маслом, обладающим высокой температурой вспышки, нагретым до 80—90 °С, и выдержать в течение 10—15 мин в зависимости от размеров. При монтаже подшипников с защитными шайбами и постоянно заложённой смазкой их нагрев до той же температуры проводить в термостате.



ГОСТ 3325—85 С. 101

3.4.2. Для монтажа крупногабаритных подшипников наиболее целесообразным является применение гидравлического распора, обеспечивающего наиболее качественную установку подшипника: отсутствие каких-либо повреждений монтажных поверхностей и высокую производительность. Особенно целесообразен этот способ для монтажа подшипников с внутренним коническим отверстием диаметром более 120—150 мм.

Примечание. К крупногабаритным относят подшипники с отверстием диаметром более 300 мм.

3.4.3. При посадке подшипника в корпус с натягом рекомендуется перед монтажом предварительно охладить подшипник (жидким азотом или сухим льдом) либо нагреть корпус.

3.4.4. Наиболее целесообразными являются способы монтажа, при которых осуществляется одновременное и равномерное давление по всей окружности монтируемого кольца. При таких способах не возникает перекос монтируемого кольца. Для осуществления подобных способов применяют трубы из мягкого металла, внутренний диаметр которых несколько больше диаметра отверстия кольца, а наружный немного меньше наружного диаметра кольца. На свободном конце трубы следует установить заглушку со сферической наружной поверхностью, к которой и прилагают усилие при монтаже.

3.4.5. Усилие при монтаже следует создавать с помощью механических или гидравлических прессов.

3.4.6. Если вал, на котором монтируют подшипник, имеет резьбу, нарезанную на конце вала, подшипник можно монтировать через трубу, подобную описанной в п. 3.4.4 (но без заглушки), к которой прилагают осевое усилие, вращая специальную гайку с крупной резьбой, насаженную на промежуточную втулку, навинченную на резьбовой конец вала.

3.4.7. При отсутствии гидравлических и механических приспособлений при единичном производстве и монтаже с небольшими натягами подшипников малых размеров может быть допущено нанесение несильных ударов молотком через монтажную трубку с заглушкой.

При любых способах монтажа, особенно при монтаже с помощью молотка, необходимо тщательно следить за обеспечением равномерного, без перекоса, осевого перемещения кольца. Наличие перекоса при монтаже приводит к образованию задиров на посадочной поверхности, неправильной установке подшипника, приводящей к сокращению срока его службы, а в отдельных случаях — к разрыву монтируемого кольца.

3.4.8. Двухрядные сферические шариковые и роликовые подшипники с коническим отверстием устанавливают на цилиндрическом валу с помощью крепежных и стяжных втулок, а на валах с конической шейкой — непосредственно. Монтаж подшипников с отверстием до 70 мм и нормальными натягами целесообразно осуществлять с помощью монтажной втулки, накручиваемой на резьбовой конец вала. Нажимная часть воздействует на торец крепежной втулки или непосредственно на торец внутреннего кольца (при монтаже без крепежных и стяжных втулок). Подшипники диаметром свыше 70 или 100 мм следует монтировать гидравлическими методами. Так как по мере осевого продвижения крепежной втулки внутреннее кольцо подшипника деформируется (расширяется), радиальный зазор уменьшается. Радиальный зазор необходимо контролировать с помощью щупа. Допустимое минимальное значение радиального зазора, мм, после сборки узла для подшипников, изготовленных с зазорами нормальной группы по ГОСТ 24810—81, ориентировочно может быть определено по формуле

**С. 102 ГОСТ 3325—85**

$$\Delta_{\text{min. об.}} \approx \frac{d}{3000} \text{ ‰}$$

где d — номинальный диаметр отверстия подшипника, мм.

При монтаже указанных подшипников с коническим отверстием кольца могут деформироваться и изменять форму поверхностей качения. В этих случаях, особенно при $d > 100$ мм, следует измерять при монтаже (и после монтажа) радиальный зазор шупом не только в вертикальной плоскости (см. п. 3.2.3), но также в горизонтальной осевой плоскости подшипника. Зазор определяют как среднее арифметическое трех измерений в каждой из плоскостей (с поворотом последовательно на 120°). Крупногабаритные сферические роликовые подшипники целесообразно перед монтажом разогреть до $60\text{—}70^\circ\text{C}$.

3.5. В процессе установки подшипников (особенно воспринимающих осевые усилия), там где это возможно, с помощью шупа или по световой щели следует убедиться в плотном и правильном (без перекосов) прилегании торцов колец подшипника к торцам заплечков. Аналогичной проверке должны быть подвергнуты противоположные торцы подшипников и торцы прижимающих их в осевом направлении деталей.

3.5.1. Необходимо проверить правильность взаимного расположения подшипников в опорах одного вала. Вал после монтажа должен вращаться от руки легко, свободно и равномерно.

3.5.2. Должен быть установлен осевой зазор радиально-упорных и упорных подшипников, что осуществляют осевым смещением наружного или внутреннего колец с помощью прокладок, гаек, распорных втулок. Для проверки осевого зазора в собранном узле к торцу выходного конца вала подводят измерительный наконечник индикатора, укрепленного на жесткой стойке. Осевой зазор определяют по разнице показаний индикатора при крайних осевых положениях вала. Вал смещают в осевом направлении до плотного контакта тел качения с поверхностью качения соответствующего наружного кольца.

3.5.3. Для повышения точности вращения, особенно в быстроходных узлах, например электрошпинделях для шлифования, зазоры в радиально-упорных подшипниках выбирают, создавая стабильный натяг на подшипники. Это достигается приложением к вращающемуся кольцу подшипника осевого усилия через тарированную пружину. При этом тела качения точно фиксируются на дорожках качения.

3.5.4. Комплексным показателем качества и стабильности работы подшипникового узла является его температура. Причиной повышенной температуры может быть малый зазор в подшипнике или чрезмерно большой натяг, недостаток смазки, увеличенный момент трения вследствие износа рабочих поверхностей подшипника или взаимного перекоса колец. Возможны комбинации этих причин.

3.5.5. При установке опор одного вала в различные отдельные корпуса следует после монтажа корпусов выверить правильность их взаимного расположения.

3.5.6. Во избежание защемления подшипников при монтаже в разъемных корпусах допускается иметь фаски в местах стыка их посадочных поверхностей.

3.5.7. Необходимо проверить наличие зазоров между вращающимися и неподвижными деталями (особое внимание следует обратить на наличие зазоров между торцами неподвижных деталей и торцами сепараторов, которые иногда выступают за плоскость торцов колец).

3.5.8. Следует проверить совпадение проточек для подачи смазки в корпусах со смазочными отверстиями в наружных кольцах подшипников.

3.5.9. Для подшипников с цилиндрическими роликами после монтажа должно быть проверено относительное смещение наружного и внутреннего колец в осевом направлении. Оно не должно быть более $0,5\text{—}1,5$ мм для подшипников с корот-

**ГОСТ 3325—85 С. 103**

ками роликами и более 1—2 мм — для подшипников с длинными и витыми роликами (большие значения даны для подшипников больших размеров).

3.5.10. После завершения сборочных операций и введения в подшипниковые узлы смазочного материала, предусмотренного технической документацией, следует проверить качество монтажа подшипников пуском оборочной единицы на низких оборотах без нагрузки. При этом прослушивают шум вращающихся подшипников с помощью стетоскопа или трубы. Правильно смонтированные и хорошо смазанные подшипники при работе создают ясный, непрерывный и равномерный шум.

Появление резкого шума может свидетельствовать о неправильном монтаже, перекосах, повреждениях от применения ударного инструмента, неравномерный шум — о попадании посторонних частиц в подшипник, шум металлического тона — о недостаточном зазоре в подшипнике.

ПРИЛОЖЕНИЕ 9**Рекомендуемое****РЕКОМЕНДАЦИИ ПО ПРИМЕНЕНИЮ НОРМ И ТРЕБОВАНИЯ
НАСТОЯЩЕГО СТАНДАРТА В УСЛОВИЯХ ПОВЫШЕННЫХ ТЕМПЕРАТУР
И ПРИ ТОНКОСТЕННЫХ ВАЛАХ И КОРПУСАХ**

При обеспечении заданного ресурса работы подшипников рекомендуется применять нормы и требования, указанные в разд. 1, 3, 4, а также использовать материалы, изложенные в приложениях 2, 3, 4, 5, 6, 7, 8 настоящего стандарта в условиях действующих температур в пределах до 250 °С и при тонкостенных валах и корпусах.



СОДЕРЖАНИЕ

1. Поля допусков и посадки	2
2. Шероховатость, отклонения формы и расположенная посадочных и опорных торцовых поверхностей	9
3. Основные указания по выбору посадок для колец подшипников	17
4. Допустимые углы взаимного перекоса колец подшипников качения в подшипниковых узлах различных типов	21
5. Приложения к стандарту	22
Приложение 1	
Условия толстостенности полых валов и гнезд корпусов	22
Приложение 2	
Сопоставление полей допусков по системе ОСТ, ГОСТ 25346—82, ГОСТ 25347—82 и соответствующих посадок для подшипников качения	25
Приложение 3	
Численные значения предельных отклонений, натягов (+) и зазоров (—) при посадках подшипников	28
Приложение 4	
Определение видов нагружения	78
Приложение 5	
Рекомендуемые посадки шариковых и роликовых подшипников	82
Приложение 6	
Основные указания по обеспечению точности сопряжений и зазорам сопрягаемых диаметров	90
Приложение 7	
Допустимые углы взаимного перекоса колец подшипников качения и допуски расположения посадочных поверхностей вала и корпуса в подшипниковых узлах различных типов	92
Приложение 8	
Требования к посадкам и рекомендации по монтажу подшипников качения	97
Приложение 9	
Рекомендации по применению лорн и требований настоящего стандарта в условиях повышенных температур и при тонкостенных валах и корпусах	103

Редактор *А. Л. Владимиров*
Технический редактор *В. Н. Прусакова*
Корректор *Т. А. Васильева*

Сдано в набор 28.03.94. Подп. в печ. 16.05.94. Усл. печ. л. 6,05. Усл. кр.-отт. 6,18.
Уч.-изд. л. 5,95. Тир. 817 экз. С 1326.

Орден «Знак Почета» Издательство стандартов, 107076, Москва, Колодезный пер., 14.
Калужская типография стандартов, ул. Московская, 256. Зак. 732