Посадки

 $\frac{OCT}{BKC}$ 6120

шарико- и роликоподшипников

Редакция 1935 г.

Шарико- и роликоподшипники изготовляются с допусками по $\frac{\text{OCT}}{\text{HKT/I}} \frac{8297}{1500}$.

Различные посадки шарико- и роликоподшипников на валу осуществляются по системе отверстия: допуски внутреннего диаматра подшипника остаются постоян-

ными, а для разных посадок меняются предельные размеры вала.
Различные посадки шарико- и роликоподшинников в корпусах осуществляются по системе вала: допуски наружного диаметра подшинника остаются постоянными, а для разных посадок меняются предельные размеры отверстия корпуса.

Допуски валов

В зависимости от характера требующегося соединения предельные отклонения для вала должны выбираться из следующего ряда предельных отклонений, установленных общесоюзной системой допусков и посадок для вала в системе отверстия:

$$\Gamma$$
, T , H , II , $C = B$, II no OCT 1012.

Под подшипники на конических втулках валы должны обрабатываться с отклонениями, установленными для основного вала 3-го класса точности (B_8) по ОСТ 1023 или 4-го класса (B_4) по ОСТ 1024; овальность, т. е. разность между наибольшим и наименьшим диаметрами в одном сечении не должна превышать допуск вала B_8 .

Допуски отверстий корпусов

В зависимости от характера требующегося соединения предельные отклонения отверстия корпуса должны выбираться из следующего ряда предельных отклонений, установленных общесоюзной системой допусков и посадок для отверстий в системе вала:

P7—ISA, Γ , Γ , Γ , Γ , Γ , Γ = Λ по ОСТ 1022; Γ 1 по ОСТ 1021; Γ 3 по ОСТ 1023. (Таблицы отклонений валов и отверстий корпуса см. стр. 52 и 54).

Примеры применения отдельных посадок

При назначении посадок шарико- и роликоподшипников должно исходить из учета следующих условии:

1) в ащает я ли вал или корпус, 2) величина и характер нагрузки, 3) число

оборотов, 4) условия монтажа, 5) конструкция подшипника.

В таблице примеров применения отдельных посадок (см. стр. 56) под признаком "вращается вал" подразумевается, что направление действующего усилия при вращении вала остается постоянным. Аналогичные условия работы подшипника получаются, когда вал неподвижен, а вращается корпус с приложенным к нему в определенной точке радиальным усилием.

Под призначом "вращается корпус" подразумевается, что направление действующего усилия при вращении корпуса остается постоянным. Аналогичные условия работы подшипника получаются, когда корпус неподвижен, а вращается

вал с приложенным к нему в опред ленной точке радиальным усилием.

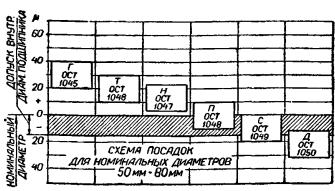
Под признаком "неопределенное направление усилий" подразумевается случай, когда, вследствие влияния неуравновешенных вращающихся масс, направление действующих на подшипник усилий неопределенно меняется при вращении вала или корпуса. Это имеет место при больших числах оборотов и небольших статических нагрузках.

Под большими числами оборотов подразумеваются числа свыше 2000. (Таблицу примеров применения отдельных посадок см. на стр. 56 и 57).

Носадки	шарико- и	роликонодиниников	HA	Bal

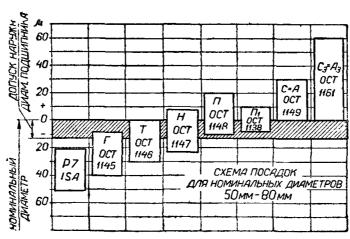
-	Откл	овения]	Размеры	в микро	нах (1	микрон =	=1 µ=	0,001	им)		
Номинальные	внутреннего диаметра под-			Обозначения калибров для валов										
диаметры		ика по Т 8297		Γ		T	1	4	l I	7		С	Д	
мм	НКТ	T 1:00		Отклонения вала										
	В	Н	В	н	В	н	В	н	В	Н	B	H	В	
До 6	0	- 10	+ 16	+ 8	+ 13	+ 5	+ 9	+ 1	+ 4	- 4	0	8	- 4 1	
Св. 6, 10	0	_ 10	+ 20	+ 10	+ 16	+ 6	+ 12	+ 2	+ 5	– 5	0	_ 10	- 5 - 19	
" 10 " 18	0	10	+ 24	+ 12	+ 19	+ 7	+ 14	+ 2	+ 6	- 6	0	- 12	- 6 - 13	
" 18 " 30	0	10	+ 30	+ 15	+ 23	+ 8	+ 17	+ 2	+ 7	- 7	0	14	- 8 - 2	
., 30 , 50	0	12	+ 35	+ 18	+ 27	+ 9	+ 20	+ 3	+ 8	8	0	17	— 10 — 27	
" 50 " 8 0	0	— 15	+ 40	+ 20	+ 30	+ 10	+ 23	+ 3	+ 10	10	0	20	- 12 - 32	
., 80 , 120	0	_ 20	+ 45	+ 23	+ 35	+ 12	+ 26	+ 3	+ 12	12	0	23	— 15 — 38	
120 , 180	0	_ 25	+ 52	+ 25	+ 40	+ 13	+ 30	+4	+ 14	14	0	27	- 18 - 45	
180 , 250	0	_ 30	+ 60	+ 30	+ 45	+ 15	+ 35	+4	+ 16	— 16	0	_ 30	- 22 - 52	

1					1				1			
						Нат	я г и	r	<u> </u>		<u> </u>	
	наиб	. наим.	наиб.	наим.	наиб.	наим,	наиб.	наим.	наиб.	наям.	наиб.	наим.
До 6	26	8	23	5	19	1	14	- 4	10	8	6	12
Cs. 6, 10	30	10	26	6	22	2	15	_ 5	10	— 10	5	15
, 10 , 18	34	12	29	7	24	2	16	- 6	10	12	4	— 18
18 , 3 0	40	15	33	8	27	2	17	7	10	14	2	— 22
" 30 " 50	47	18	39	9	32	3	20	8	12	— 17	2	27
, 50 , 80	55	20	45	10	38	3	25	10	15	— 20	3	32
, 80 , 120	65	23	55	12	46	3	32	— 12	20	— 23	5	— 38
, 120 , 180	77	25	65	13	5 5	4	39	- 14	25	- 27	7	45
, 180 , 250	90	30	75	15	65	4	46	- 16	30	- 30	8	— 52



	Отклонения]	Размеры в м	икронах (1	микрон == 1	$\mu = 0.001 mm$:)	
Номинальные	наружного диам. под-			Обозначени	я калибров	для отверст	ий кор пусов		
диаметры	шилника по ОС 1 8297	P7 ISA	Γ	T	H	П	П ₁	C = A	$C_3 = A_3$
мм	HKTN 1500			Откл	онени	я отве	рстий		
	В Н	B H	H B	н	Н	Н	Н	H H	B H
До 18	08	—29 —11	245	—19	—14	-6 +13	-5 +7	0 +19	0 +35
Св. 18 " 30	0 -9	——————————————————————————————————————	306	-23	-17 +6	-7 +16	6	0 +23	0 +45
, 30 , 50	0 —11			—2 7	-20 +7	-8 +18	-7 +9	0 +27	0 +50
, 50 , 80	0 —13	—21 —51	8 40	30	—23 + 8	-10 +20	-8 +10	o +30	0 +60
" 80 " 120	0 —15	—59 —2 4	—45 ——45	—35 —		-12 ⁺²³	_ 9 +12	0 +35	0 +70
" 120 " 150 " 150 " 180	$ \begin{array}{c cc} 0 & -18 \\ \hline 0 & -25 \end{array} $	28 68	—12 —52	0 40	-30 +10	+27 -14	+14 10	+40 0	+80
, 180 , 250	0 —30	-79 -33	—15	0	+11 -35	+30	+16 -11	+45 0	+90
, 250 , 260	o —35	8336	60 	<u>45</u>	J3	—16			
" 260 " 3 15	0 —35	8836		—50	-40 +12	-18 +35	—13 + 18	o +50	0 +100
		ŀ	1	•	Į.	ļ			

1	1		!						1							_
		-				Нат	яг	и						Заза	oры	
	наиб	наим.	наи	б. наим.	наи	б. наим.	наи	б. наим.	наи	б. наим.	наи	б. наим.	наиб	наим.	наи	ю. наим.
До 18	29	3	24	— 3	19	8	14	13	6	21	5	15	0	27	0	43
Св. 18 " 30	35	5	30	— 3	23	9	17	-15	7	—2 5	6	-17	0	32	0	54
, 30 , 50	42	6	35	- 4	27	—11	20	18	8	29	7	-20	0	38	0	61
, 50 , 80	51	8	40	- 5	30	-13	23	-21	10	-33	8	-23	0	43	0	73
, 80 , 120	59	9	45	— 5	35	-15	26	24	12	38	9	27	0	50	0	85
. 120 . 150	68	10	52	- 6	40	-18	30	-28	14	-45	10	-32	0	58	0	98
, 150 , 180	68	3	52	-13	40	-25	30	35	14	52	10	39	0	65	0	105
, 180 , 250	79	3	60	15	45	30	35	-41	16	60	11	-46	0	75	0	120
. 250 , 260	88	1	60	-20	45	-35	35	-46	16	65	11	<u>—51</u>	0	80	0	125
, 260 , 315	88	1	70	-17	50	35	40	-47	18	— 70	13	-53	0	85	0	135



	значен. пибров	Обща	я характ	геристика условий, определяющих выбор посадки	Примеры применения в отдельных механизмах							
	r		司 司 司	Особо тяжелые и тяжелые ударные нагрузки	Железнодорожные буксы и коленчатые валы двигателей	Валики опорных роликов вращаю- щихся печей Бегунки мостовых кранов и ро- ликн поворотных паровозных кругов						
8 2 1 2	r		a III a e 🕇 C s	Тяжелые нагрузки	Bunka Apin diesen	Электромоторы свыше 100 kW, диференциалы авто- мобилей, редуктора						
ботки	H		ස ස	Нормальные нагрузки Конические роликопод- шипники	Коробки скоростей и промежуточные пе- редачи автомобилей	100 kW, диференциалы авто- мобилей, редуктора Электромоторы мощно- стью до 100 kW						
пля обра	п		енное напра∙ е усилий	Нормальные и легкие на- грузки Большие числа оборотов. Упорные подшипники	редачи автомобилей и тракторов Шпиндели и коробки скоростей станков	Циркулярные пилы, деревообра- батывающие станки, вентиляторы, малые электромоторы. Места, где по условням монтажа нельзя применить более тугую посадку						
	С	Tonorume we see I				Колеса самолетов, электроприборы, блоки, натяжные ролики, центрофуги						
	Д	Вращается		Нормальные и легкие на- грузки	Ролики ленточных транспортеров и подвесных дорог							

	P 7 ISA	в корпус		Тяжелые и нормальные нагрузки Большие числа оборотов Тонкостенные корпуса	Колеса самолетов. Передние колеса автомобилей Колеса вагонеток Центрофуги
p n y c a	Γ	Вращается корпус		Нормальные и легкие на- грузки Места, где по условиям монтажа нельзя применить Р7— ISA	Блоки, натяжные ролики, ролики ленточных транспор- геров и подвесных дорог
. x	Т		е напра- лий	Места, где по условиям монтажа нельзя применить более тугую посадку	
0 T K	Н		Неопределенное на вление усилий	Большие числа оборотов Упорные подшипники	Шпиндели шлифовальных и деревообрабатывающих станков
p a 6	II_1		Неопре, вле	Точное цент ри рование	Шпиндели прецизнонных станков
д ля об	П	TCH BAJI		Тяжелые и нормальные нагрузки Большие числа оборотов Конические роликопод- шипники	Электромоторы, шпиндели и коробки скоростей стан- ков Вентиляторы
·	C = A	Вращается		Нормальные и легкие на- грузки	Трансмиссии автомобилей и тракторов Большинство узлов общего машиностроения
»	$C_3 = A_3$			Малые числа оборотов Разъемные корпуса	Трансмиссии