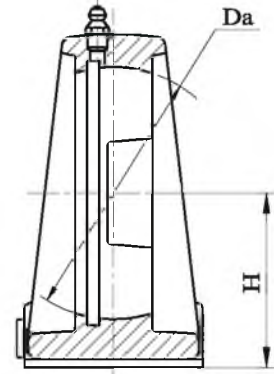


表12

(mm)

座的代号 P,P2M,PK,LP,PH,PA,PA2A,PG			公差 ΔH
P203-210, PK203-210, PA203-210, PG204-208, PH203-210	P204M-P210M	P305-310 PX05-X09 LP201-208 PA204A-210A	± 0.15
P211-218, PK211-213, PH211-215,	P211M-P214M	PX10-X18 P311-319 PA211-213	± 0.20
PX20,		P320-328	± 0.30



5.2.2. 方形、菱形座公差

方形、菱形座公差见表13

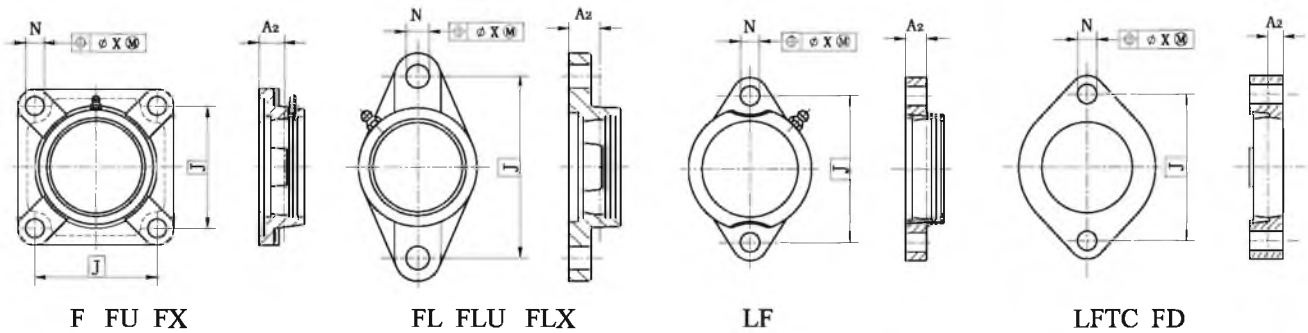


表13

(mm)

座的代号							中心高公差 ΔA_2		安装孔的位置度偏差
F,FU	F,FL	FL,FLU	FX,FLX	LF	LFTC	FD	上偏差	下偏差	$X \leq$
--	--	--	--	203	--	--			
204	--	204	--	204	20	204	+0.5	-0.5	0.6
205	305	205	X05	205	25	205			
206	306	206	X06	206	30	206			
207	307	207	X07	207	35	207	+0.5	-0.5	0.8
208	308	208	X08	--	40	--			
209	309	209	X09		--				
210	310	210	X10						
211	311	211	X11				+0.8	-0.8	1.0
212	312	212	X12						
213	313	213	X13						
214	314	214	X14						
215	315	215	X15						
216	316	216	X16						
217	317	217	X17						
218	318	218	X18						
--	319	--	--						
	320		X20						
	322								
	324								
	326								
	328								

轻型菱形座、三角形座公差见表14

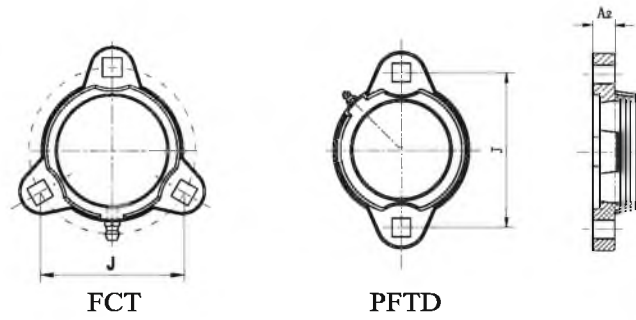


表14

(mm)

PFTD (球墨铸铁)	203-206	$+0.50 \geq \Delta A_2 \geq -0.50$	$+0.7 \geq \Delta J \geq -0.7$
FCT (球墨铸铁)	207	$+0.50 \geq \Delta A_2 \geq -0.50$	$+0.8 \geq \Delta J \geq -0.8$

带凸台的方形、圆形座公差见表15

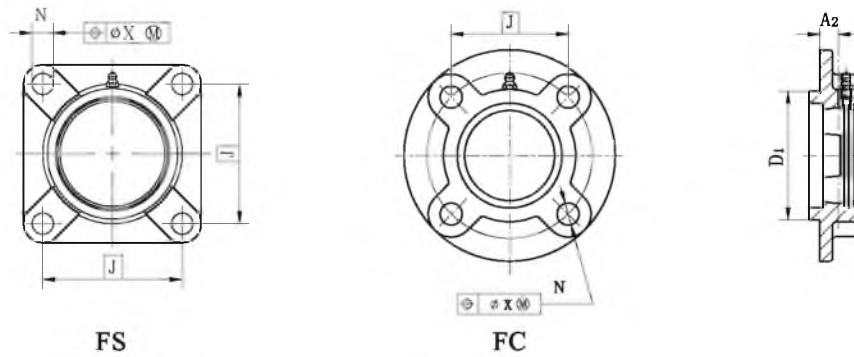


表15

(mm)

座的代号	中心高公差 ΔA_2		凸台直径公差 ΔD_1		凸台径向跳动 max	安装孔的位置度偏差 X max
	上偏差	下偏差	上偏差	下偏差		
FC204-FC206 FS305	+0.50	-0.50	0	-0.046	0.2	0.60
FC207-FC210 FS306-FS308			0	-0.054		0.80
FC211-FC217 FS309-FS313	+0.80	-0.80	0	-0.063	0.3	1.0
FC218 FS314-FS318			0	-0.072		
FS319			0	-0.081	0.4	
FS320-FS322 FS324-FS328			0	-0.089		

可调菱形座、悬挂式座公差见表16

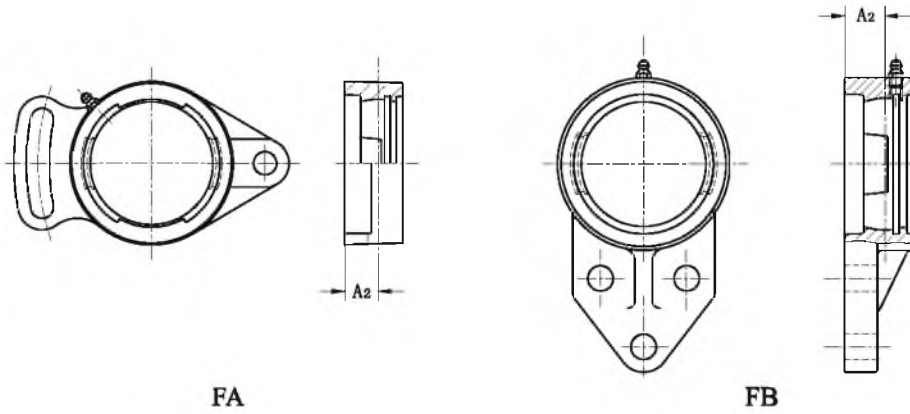


表16 (mm)

座的代号		中心高公差 ΔA_2	
		上偏差	下偏差
FA203-FA210	FB203-FB210	+0.50	-0.50
FA211-FA213	FB211-FB213	+0.80	-0.80

5.2.3. 环形座公差

环形座公差见表17

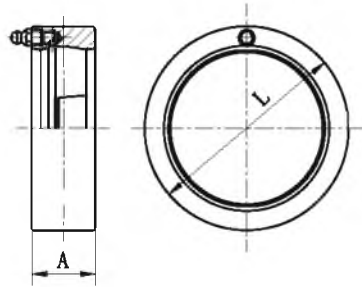


表17 (μm)

座的代号	外径公差 ΔL				外径的径向跳动	宽度公差 ΔA	
	C200系列 (H_7)		C300系列 (H_7)				
	上偏差	下偏差	上偏差	下偏差	max.		
C203-C205	0	-30	--	--	200	+200	-200
C206-C210 C305-C308	0	-35	0	-35	200	+200	-200
C211-C213	0	-40	--	--	300	+250	-250
C309-C310	--	--	0	-40	200	+200	-200
C311-C314	--	--	0	-40	300	+250	-250
C315-C316	--	--	0	-46	300	+250	-250

5.2.4. 滑块座公差

滑块座公差见表18

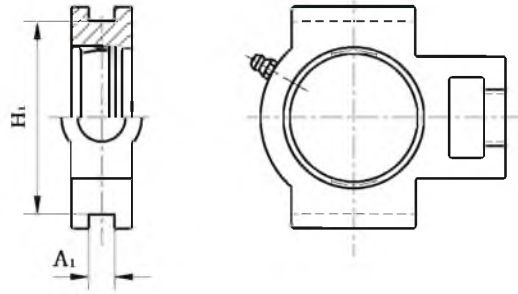


表18

(mm)

座的代号	ΔA_1		ΔH_1		滑槽平行度误差
	上偏差	下偏差	上偏差	下偏差	max
T203-T210	+0.2	0	0	-0.5	0.5
T211-T217	+0.3	0	0	-0.8	0.6
ST204-210	+0.5	-0.25	+0.25	-0.25	0.5
ST211-212	+1.0	-0.25	+0.25	-0.25	0.6

5.3. 冲压座

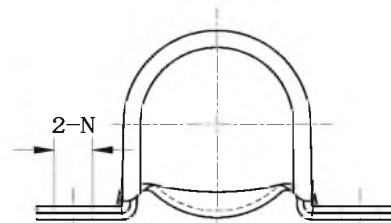
5.3.1. 冲压立式座公差

冲压立式座公差见表19

表19

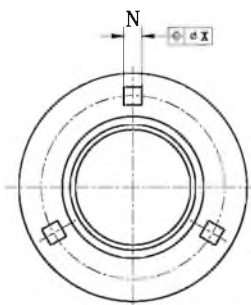
(mm)

座的代号	安装孔直径公差 ΔN	
	上偏差	下偏差
PP203 PP204 PP205 PP206 PP207	+0.25	-0.25

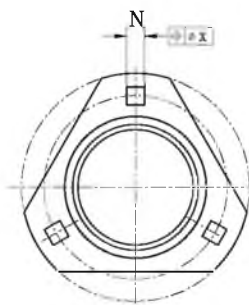


5.3.2. 冲压圆形、三角形、菱形座公差

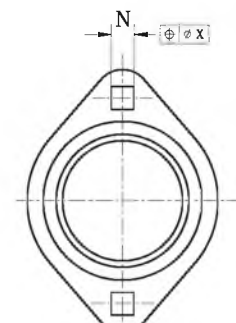
冲压圆形、三角形、菱形座公差见表20



PF



PFT



PFL



表20

(mm)

座的代号	安装孔尺寸公差 ΔN		安装孔的位置度偏差 X
	上偏差	下偏差	
PF203 PFL203 PFT203 PF204 PFL204 PFT204 PF205 PFL205 PFT205 PF206 PFL206 PFT206 PF207 PFL207 PFT207 PF208 PFL208 PFT208	+0.25	-0.25	0.4

6. 轴承的选用

轴承尺寸的选择主要是根据轴承所承受的载荷，轴承的寿命及可靠性等要求进行。基本额定载荷是用来评定轴承承载能力的技术指标，基本额定载荷包含基本额定动载荷和基本额定静载荷。

表征轴承在旋转(转速 $n > 10$ 转/分)时的承载能力为基本额定动载荷 C ，表征轴承在静止或缓慢旋转或振荡摆动(转速 $n < 10$ 转/分)时的承载能力为基本额定静载荷 C_0 。

外球面球轴承为向心球轴承类，主要承受径向力。因此，表征为径向基本额定动载荷 C_r 和径向基本额定静载荷 C_{or} 。

径向基本额定动载荷 C_r 和径向基本额定静载荷 C_{or} 的数值均在产品的外型尺寸表上显示(C-1~C-19页)。

通常，寿命计算是选用滚动轴承的重要依据。寿命一般指轴承的疲劳寿命。当正确使用轴承时，即载荷适中，安装正确，润滑良好，轴承的破坏主要是交变接触应力引起滚动表面层的疲劳剥落，这种损坏形式是不可能完全避免的。但是各种机械用途不同，对轴承的要求也不同，在所规定的期间内要求轴承保持某种性能。而轴承工作一段时间后，噪声、振动增加，磨损造成精度下降，润滑脂老化等都将导致轴承失效，或不能满足该种机械的要求。这种失效前的寿命，分别称为噪声寿命、磨损寿命、润滑脂寿命。

除上述寿命外，轴承不能再使用原因还有烧结、断裂、裂纹、卡伤、密封失效等，这些应作为轴承故障，故障来源于选择轴承不当、机械设计不良、安装、使用、维护保养方面的错误，与轴承寿命应相区别。

6.1. 基本额定载荷和寿命

径向基本额定动载荷 C_r ：系指一套滚动轴承理论上所能承受的恒定的径向载荷，在该载荷作用下，轴承的基本额定寿命为一百万转。