## 标准公差数值(摘自 GB/T 1800.3—2009)

-																				
											标	准公差	等级							
公称尺寸/mm	IT01	IT0	IT1	IT2	IT3	IT4	IT5	IT6	IT7	IT8	IT9	IT10	IT11	IT12	IT13	IT14	IT15	IT16	IT17	IT18
							/µr	n						/mm						
€3	0.3	0.5	0.8	1.2	2	3	4	6	10	14	25	40	60	0.10	0.14	0.25	0.40	0.60	1.0	1.4
>3~6	0.4	0.6	1	1.5	2.5	4	5	8	12	18	30	48	72	0.12	0.18	0.30	0.48	0.75	1.2	1.8
>6~10	0.4	0.6	1	1.5	2.5	4	6	9	15	22	36	28	90	0.15	0.22	0.36	0.58	0.90	1.5	2.2
>10~18	0.5	0.8	1.2	2	3	5	8	11	18	27	43	70	110	0.18	0.27	0.43	0.70	1.10	1.5	2.7
>18~30	0.6	1	1.5	2.5	4	6	9	13	21	33	52	84	130	0.21	0.33	0.52	0.84	1.30	2.1	3.3
>30~50	0.6	1	1.5	2.5	4	7	11	16	25	39	62	100	160	0.25	0.39	0.62	1.00	1.60	2.5	3.9
>50~80	0.8	1.2	2	3	5	8	13	19	30	46	74	120	190	0.30	0.46	0.74	1.20	1.90	3.0	4.6
>80~120	1	1.5	2.5	4	6	10	15	22	35	54	87	140	220	0.35	0.54	0.87	1.40	2.20	3.5	5.4
>120~180	1.2	2	3.5	5	8	12	18	25	40	63	100	160	250	0.40	0.63	1.00	1.60	2.50	4.0	6.3
>180~250	2	3	4.5	7	10	14	20	29	46	72	115	185	290	0.46	0.72	1.15	1.85	2.90	4.6	7.2
>250~315	2.5	4	6	8	12	16	23	32	52	81	130	210	320	0.52	0.81	1.30	2.10	3.20	5.2	8.1
>315~400	3	5	7	9	13	18	25	36	57	89	140	230	360	0.57	0.89	1.40	2.30	3.60	5.7	8.9
>400~500	4	6	8	10	15	20	27	40	63	97	155	250	400	0.63	0.97	1.55	2.50	4.00	6.3	9.7

## 错误!未找到引用源。 各种基本偏差的应用实例

配合	基本偏差	基本偏差的特点及应用实例
	a (A)	可得到特别大的间隙,应用很少,主要用于工作时温度高,热变形大的零件的配合,如发动机中活
	b (B)	塞与缸套的配合为 H9/a9
	c (C)	可得到很大的间隙,一般用于工作条件较差(如农业机械),工作时受力变形大及装配工艺性不好
2-1	c (C)	的零件的配合,也适用于高温工作的间隙配合,如内燃机排气阀杆与导管的配合为 H9/c7
间	1 (D)	与 IT7~IT11 对应,适用于较轻松的间隙配合(如滑轮、空转的带轮与轴的配合),以及大尺寸滑动
rrela.	d (D)	轴承与轴颈的配合(如涡轮机、球磨机等的滑动轴承)。活塞环与活塞槽的配合为 H9/d9
隙	(F)	与 IT6~IT9 对应,具有明显的间隙,用于大跨距及多支点的转轴与轴承的配合,以及高速、重载的
#i:1	e (E)	大尺寸轴颈与轴承的配合,如大型电机、内燃机的主要轴承处的配合为 H8/e7
配	C (F)	多与 IT6~IT8 对应,用于一般的转动配合,受温度影响不大,采用普通润滑油的轴颈与滑动轴承的
_	f (F)	配合,如齿轮箱、小电机、泵等的转轴轴颈与滑动轴承的配合为 H7/f6
合	(5)	多与 IT5~IT7 对应,形成配合的间隙较小,用于轻载精密装置中的转动配合,用于插销的定位配合,
	g (G)	滑阀、连杆销等处的配合,钻套导向孔多用 G6
	. (**)	多与 IT4~IT11 对应,广泛用于无相对转动的配合,一般的定位配合,若没有温度、变形的影响,也
	h (H)	可用于精密滑动轴承,如车床尾座导向孔与滑动套筒的配合为 H6/h5
	. (72)	多用于 IT4~IT7 具有平均间隙的过渡配合,用于略有过盈的定位配合,如联轴器、齿圈与轮毂的配
	js (JS)	合,滚动轴承外圈与外壳孔的配合多用 JS7,一般用手或木锤装配
过	1 (77)	多用于 IT4~IT7 平均间隙接近零的配合,用于定位配合,如滚动轴承的内、外圈分别与轴颈、外壳
渡	k (K)	孔的配合,一般用木锤装配
配	(2.6)	多用于 IT4~IT7 平均过盈较小的配合,用于精密的定位配合,如涡轮的青铜轮缘与轮毂的配合为
合	m (M)	H7/m6
	(NI)	多用于 IT4~IT7 平均过盈较大的配合,很少形成间隙。用于加键传递较大转矩的配合,如冲床上的
	n (N)	齿轮的孔与轴的配合,用锤子或压力机转配
		用于小过盈量配合,与 H6 或 H7 的孔形成过盈配合,而与 H8 的孔形成过渡配合,碳钢和铸铁零件
	p (P)	形成的配合为标准压入配合,如卷扬机绳轮的轮毂与齿圈的配合为 H7/p6,合金钢零件的配合需要
`+		小过盈量时可用 p 或 (P)
过	r (R)	用于传递大转矩或受冲击载荷而需要加键的配合,如涡轮孔与轴的配合为 H7/r6,需注意 H8/r6 配合
754	I (K)	在公称尺寸<100mm 时,为过渡配合
盈	- (C)	用于钢和铸铁零件的永久性和半永久性结合,可产生相当大的结合力,如套环压在轴,阀座上用
<b>新</b> 司	s (S)	H7/s6
配	4 (T)	用于钢和铸铁零件的永久性结合,不用键可传递转矩,需用热套法或冷轴法装配,如联轴器与轴的
合	t (T)	配合为 H7/t6
П	u (U)	用于大过盈量配合,最大过盈需验算,用热套法进行装配,如火车轮毂与轴的配合为 H6/u5
	v(V)x(X)	用于特大过盈量配合,目前使用的经验和资料很少,须经试验后才能应用,一般不推荐
	y(Y)z(Z)	/II   19 八是血星电日,日間 医用的红盘中央性医力,次红枫翘周月 BB 四周,   放作进任

附表 3-1 直线度、平面度公差值,方向公差值,同轴度、对称度公差值和跳动公差值 (摘自 GB/T 1184—1996)

直线度、平面度				 公		<u> </u>	 等	<u> </u>	级			
主参数①	1	2	3	4	5	6	7	8	9	10	11	12
(mm)		I	直	线	度、平	面度	王 公	差值	(µm)	)		<b>!</b>
≤10	0.2	0.4	0.8	1.2	2	3	5	8	12	20	30	60
>10~16	0.25	0.5	1	1.5	2.5	4	6	10	15	25	40	80
>16~25	0.3	0.6	1.2	2	3	5	8	12	20	30	50	100
>25~40	0.4	0.8	1.5	2.5	4	6	10	15	25	40	60	120
>40~63	0.5	1	2	3	5	8	12	20	30	50	80	150
>63~100	0.6	1.2	2.5	4	6	10	15	25	40	60	100	200
>100~160	0.8	1.5	3	5	8	12	20	30	50	80	120	250
>160~250	1	2	4	6	10	15	25	40	60	100	150	300
平行度、垂直度、 倾斜度主参数 <sup>®</sup> (mm)		Ŋ	产 行	度、垂	直	度、個	利	度 公	差值	Ĺ (μm)		
≤10	0.4	0.8	1.5	3	5	8	12	20	30	50	80	120
>10~16	0.5	1	2	4	6	10	15	25	40	60	100	150
>16~25	0.6	1.2	2.5	5	8	12	20	30	50	80	120	200
>25~40	0.8	1.5	3	6	10	15	25	40	60	100	150	250
>40~63	1	2	4	8	12	20	30	50	80	120	200	300
>63~100	1.2	2.5	5	10	15	25	40	60	100	150	250	400
>100~160	1.5	3	6	12	20	30	50	80	120	200	300	500
>160~250	2	4	8	15	25	40	60	100	150	250	400	600
同轴度、对称度、 圆跳动、全跳动、 主参数 <sup>®</sup> (mm)		Ē	司轴 度	、对:	称 度、	圆跳	动、全	跳动。	公差值	ī (μm)		
≤3	0.4	0.6	1	1.5	2.5	4	6	10	20	40	60	120
>3~6	0.5	0.8	1.2	2	3	5	8	12	25	50	80	150
>6~10	0.6	1	1.5	2.5	4	6	10	15	30	60	100	200
>10~18	0.8	1.2	2	3	5	8	12	20	40	80	120	250
>18~30	1	1.5	2.5	4	6	10	15	25	50	100	150	300
>30~50	1.2	2	3	5	8	12	20	30	60	120	200	400
>50~120	1.5	2.5	4	6	10	15	25	40	80	150	250	500
>120~250	2	3	5	8	12	20	30	50	100	200	300	600

注:① 对于直线度、平面度公差,棱线和回转表面的轴线、素线以其长度的公称尺寸作为主参数;矩形平面以其较长边、圆平面以其直径的公称尺寸作为主参数。

- ② 对于方向公差,被测要素以其长度或直径的公称尺寸作为主参数。
- ③ 对于同轴度、对称度公差和跳动公差,被测要素以其直径或宽度的公称尺寸作为主参数。

附表 3-2 圆度、圆柱度公差值(GB/T 1184—1996)

-				公		差		等		级			
主参数	0	1	2	3	4	5	6	7	8	9	10	11	12
(mm)				公		差		值		(µm)			
≪3	0.1	0.2	0.3	0.5	0.8	1.2	2	3	4	6	10	14	25
>3~6	0.1	0.2	0.4	0.6	1	1.5	2.5	4	5	8	12	18	30
>6~10	0.12	0.25	0.4	0.6	1	1.5	2.5	4	6	9	15	22	36
>10~18	0.15	0.25	0.5	0.8	1.2	2	3	5	8	11	18	27	43
>18~30	0.2	0.3	0.6	1	1.5	2.5	4	6	9	13	21	33	52
>30~50	0.25	0.4	0.6	1	1.5	2.5	4	7	11	16	25	39	62
>50~80	0.3	0.5	0.8	1.2	2	3	5	8	13	19	30	46	74
>80~120	0.4	0.6	1	1.5	2.5	4	6	10	15	22	35	54	87
>120~180	0.6	1	1.2	2	3.5	5	8	12	18	25	40	63	100

注: 回转表面、球、圆以其直径的公称尺寸作为主参数。

表8-2 平键尺寸和键槽公差

轴	键					键	槽					
					宽 度B				深	度		长度L
公称	公称   尺寸	公称		4	HZ (2月 / <del>                                    </del>			轴键槽		轮毂	极限	
直径	b×h	尺寸		1	<b>扱限偏差/</b>	mm		$t_1/mm$		槽t <sub>2</sub> /mm		偏差
d/mm	/mm ×mm	ъ/	较松	联结	一般	联结	较紧联结	公称	极限	公称	极限	H14/
		mm	轴H9	载D10	轴N9	载JS9	轴和毂P9	尺寸	偏差	尺寸	偏差	mm
6~8	2×2	2	+0.025	+0.060	-0.004	100125	-0.006	1.2		1		
>8~10	3×3	3	0	+0.020	-0.029	±0.0125	-0.031	1.8		1.4		
>10~12	4×4	4						2.5	+0.1	1.8	+0.1	+0.25
>12~17	5×5	5	+0.030	+0.078	0 -0.030	±0.015	-0.012 -0.042	3.0		2.3		
>17~22	6×6	6	0	10.040	0.030		0.042	3.5		2.8		
>22~30	8×7	8	+0.036	+0.098	0		-0.015	4.0		3.3		
>30~38	10×8	10	0	+0.025	-0.036	±0.018	-0.051	5.0		3.3		
>38~44	12×8	12						5.0	+0.2	3.3	+0.2	+0.3
>44~50	14×9	14	+0.043	+0.120	0		-0.018	5.5	0	3.8	0	0
>50~58	16×10	16	0	+0.050	- 0.043	± 0.0215	-0.061	6.0		4.3		
>58~65	18×11	18						7.0		4.4		

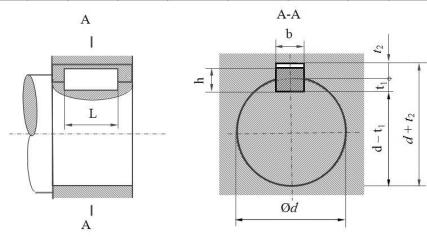


表 7-2 与向心轴承配合的轴颈的尺寸公差带

j	运转状态	载荷状态	深沟球轴承 调心球轴承	圆柱滚子轴承 和圆锥滚子轴	调心滚子轴承	公差带
		152	角接触球轴承	承		
说明	举例			轴承公称	内径/mm	
		<i>t-7</i>	≤18	_	_	h5
		轻	>18~100	≤40	≪40	j6 <sup>①</sup>
		载	>100~200	>40~140	>40~100	k6 <sup>①</sup>
		荷	_	>140~200	>100~200	m6 <sup>1</sup>
			≤18	_	_	j5、js5
	一般通用机械、电动		>18~100	≤40	≪40	k5 <sup>2</sup>
*** ** **	板、机床主轴、泵、 大燃机、正齿轮传动		>100~140	>40~100	>40~65	m5 <sup>2</sup>
			>140~200	>100~140	>65~100	m6
荷及摆动载荷	装置、铁路机车车辆	载荷	>200~280	>140~200	>100~140	n6
	轴箱、破碎机等		_	>200~400	>140~200	p6
			_	_	>280~500	r6
		重		>50~140	>50~100	n6 <sup>®</sup>
				>140~200	>100~140	p6
		载荷		>200	>140~200	r6
		1円		_	>200	r7
	数上加上加久和松					f6 <sup>①</sup>
固定的内圈负	静止轴上的各种轮	所有载		位去口土		g6
荷	子、张紧轮、绳轮、	荷		所有尺寸		h6
	振动筛、惯性振动器			j6		
仅有	- 有轴向载荷			j6、js6		

注: ①凡对精度有较高要求的场合,应用 j5、k5、m5、f5 分别代替 j6、k6、m6、f6。

表 7-3 与向心轴承配合的外壳孔的尺寸公差带

运转	状态	±₽±±1₽±		# 44/10/10	尺寸公差	差带 <sup>①</sup>	
说明	举例	载荷状态		其他状况	球轴承	滚子轴承	
田亭始	Att to the fall	轻、正常、重载荷	轴向容	轴处于高温下工作	G7		
固定的 外圈载荷	一般机械、铁	<b>在、正市、里</b> 教何	易移动	采用剖分式外壳	H7		
71'四*X'啊	路机车车辆轴 箱、电动机、	冲击载荷	轴向能移	动,可采用整体或剖分式	J7、J	c7	
	程、电幼儿、 泵、曲轴主轴	轻、正常载荷	外壳		37 \ 337		
摆动载荷	新承 ・ ・ ・ ・ ・ ・ ・ ・ ・ ・ ・ ・ ・ ・ ・ ・ ・ ・ ・	正常、重载荷			K7		
	1H/3N	冲击载荷			M7	<u>,                                      </u>	
**** ** **	74	轻载荷	轴向不移	动,采用整体式外壳	J7	K7	
旋转的 外圈载荷	张紧滑轮、轮 数轴承	正常载荷			K7、M7	M7、N7	
21 回 牧刊	料相用	重载荷			_	N7、P7	

注: ①并列尺寸公差带随尺寸的增大从左至右选择; 对旋转精度有较高要求时,可相应提高一个公差等级。

②圆锥滚子轴承、角接触球轴承配合对游隙影响不大,可用 k6、m6 代替 k5、m5。

③重载荷下轴承游隙应选大于0组的游隙。

轴颈、外壳孔圆柱度和轴向圆跳动

			圆柱》	雙 t		端面圆跳动 t <sub>1</sub>						
#-4-1	1	轴	颈	外	 売孔	有	由肩	外壳孔肩				
<b>基</b> 个八	只寸/mm				轴承公	·差等级						
		0	6(6X)	0	6(6X)	0	6(6X)	0	6(6X)			
超过	到				公 差	值/μm						
	6	2.5	1.5	4	2.5	5	3	8	5			
6	10	2.5	1.5	4	2.5	6	4	10	6			
10	18	3.0	2.0	5	3.0	8	5	12	8			
18	30	4.0	2.5	6	4.0	10	6	15	10			
30	50	4.0	2.5	7	4.0	12	8	20	12			
50	80	5.0	3.0	8	5.0	15	10	25	15			
80	120	6.0	4.0	10	6.0	15	10	25	15			
120	180	8.0	5.0	12	8.0	20	12	30	20			
180	250	10.0	7.0	14	10.0	20	12	30	20			

表面粗糙度轮廓要求

				轴	或外壳配	合表面直	径公差等	级			
轴或轴承原	E直径/mm		П7			П6			ľT5		
						表面粗糙原	度				
±π <b>\</b> -}	제		F	Ra ,		Ra			Ra		
超过	到	Rz	磨	车	Rz	磨	车	Rz	磨	车	
	80	10	1.6	3.2	6.3	0.8	1.6	4	0.4	0.8	
80	500	16	1.6	3.2	10	1.6	3.2	6.3	0.8	1.6	
端	面	25	3.2	6.3	25	3.2	6.3	10	1.6	3.2	

## 圆柱齿轮强制性检测精度指标的公差和极限偏差(摘自 GB/T 10095.1—2008)

分度圆直径 d	法向模数 m, 或齿宽	100000000000000000000000000000000000000				精	度		等	级				
( mm)	b (mm)	0	1	2	3	4	5	6	7	8	9	10	11	12
齿轮传递运	<b>运动准确性</b>				1	齿轮齿!	<b>距累积</b> 。	总偏差	允许值	$F_{\rm p}$ (μm	1)			
50 + l = 105	$2 < m_{\rm n} \leq 3.5$	3. 3	4.7	6. 5	9.5	13.0	19. 0	27. 0	38. 0	53.0	76.0	107. 0	151.0	241. 0
50 < d ≤ 125	$3.5 < m_n \le 6$	3. 4	4. 9	7.0	9. 5	14.0	19.0	28. 0	39.0	55. 0	78. 0	110.0	156. 0	220. 0
125 < d≤280	$2 < m_{\rm n} \leqslant 3.5$	4. 4	6. 0	9.0	12. 0	18. 0	25. 0	35.0	50.0	70.0	100. 0	141.0	199. 0	282. 0
125 < a ≤ 280	$3.5 < m_{\rm n} \leq 6$	4. 5	6. 5	9.0	13.0	18.0	25. 0	36. 0	51.0	72. 0	102. 0	144. 0	204. 0	288. 0
齿轮传动	力平稳性					齿轮单	个齿距	偏差允	许值 ±	f <sub>pt</sub> (μm	)			81
	$2 < m_{\rm n} \leq 3.5$	1.0	1.5	2. 1	2. 9	4. 1	6. 0	8. 5	12.0	17.0	23.0	33.0	47. 0	66.0
50 < <i>d</i> ≤ 125	$3.5 < m_{\rm n} \le 6$	1. 1	1.6	2. 3	3. 2	4. 6	6. 5	9.0	13.0	18. 0	26. 0	36. 0	52. 0	73.0
	$2 < m_{\rm n} \le 3.5$	1. 1	1.6	2. 3	3. 2	4. 6	6. 5	9.0	13.0	18. 0	26. 0	36. 0	51.0	73.0
125 < <i>d</i> ≤280	$3.5 < m_{\rm n} \le 6$	1. 2	1.8	2. 5	3. 5	5.0	7.0	10.0	14.0	20. 0	28. 0	40. 0	56. 0	79.0
齿轮传动	<b>力平稳性</b>					齿轮	齿廓总	扁差允	许值 F。	(µm)	0	ar at	2.6	
50 1 105	$2 < m_{\rm n} \leq 3.5$	1. 4	2. 0	2. 8	3.9	5. 5	8. 0	11.0	16.0	22. 0	31.0	44.0	63.0	89. 0
50 < d ≤ 125	$3.5 < m_{\rm n} \leq 6$	1.7	2. 4	3.4	4.8	6. 5	9.5	13.0	19.0	27. 0	38. 0	54.0	76.0	108. 0
105 . 1 -200	$2 < m_{\rm n} \leq 3.5$	1.6	2. 2	3. 2	4. 5	6.5	9. 0	13.0	18.0	25. 0	36.0	50.0	71.0	101. 0
125 < d ≤ 280	$3.5 < m_{\rm n} \leq 6$	1.9	2.6	3.7	5. 5	7.5	11.0	15.0	21.0	30. 0	42.0	60. 0	84. 0	119. 0
轮齿载荷名	分布均匀性				61	齿轮螺	旋线总	偏差允	许值 F	' <sub>β</sub> (μm)	Will have been seen as a second			
	20 < b≤40	1.5	2. 1	3.0	4. 2	6.0	8. 5	12.0	17.0	24. 0	34. 0	48.0	68. 0	95.0
50 < d ≤ 125	40 < b≤80	1.7	2. 5	3. 5	4.9	7.0	10.0	14.0	20.0	28. 0	39. 0	56. 0	79. 0	111.0
	20 < b≤40	1.6	2. 2	3. 2	4.5	6. 5	9.0	13.0	18. 0	25. 0	36.0	50.0	71.0	101. 0
125 < <i>d</i> ≤280	40 < b ≤ 80	1.8	2.6	3.6	5.0	7.5	10. 0	15.0	21.0	29. 0	41.0	58. 0	82. 0	117. 0

## 齿轮齿面和齿轮坯基准面的表面粗糙度轮廓幅度参数 Ra 上限值 (µm)

齿轮精度等级	3	4	5	6	7	8	9	10
齿 面	≤0.63	≤0.63	≤0. 63	≤0.63	≤1.25	<b>≤</b> 5	≤10	≤10
盘形齿轮的基准孔	≤0.2	≤0.2	0.4~0.2	≤0.8	1.6~0.8	≤1.6	€3.2	≤3.2
齿轮轴的轴颈	≤0.1	0.2~0.1	≤0.2	≤0.4	≤0.8	≤1.6	≤1.6	≤1.6
端面、齿顶圆柱面	0.2~0.1	0.4~0.2	0.8~0.4	0.8~0.4	1.6~0.8	3.2~1.6	€3.2	≤3.2

注: 齿轮的三项精度等级不同时,按最高的精度等级确定。齿轮轴轴颈的 Ra 值可按滚动轴承的公差等级确定。