南京航空航天大学

第1页 (共9页)

□□□□□□□□□□□□□□□□□□□□□□□□□□□□□□□□□□□□						<i> =</i>	1/2 .bL	H 11	L अत	旦川	七二	THE 42
 班号	=0=	:=~ =	:O==	学年 第	第 I 学期	(<u>4</u>	狭性	与 校	不 测	里》	考试	武 趣
题号 一 二 三 四 五 六 七 八 九 十 总分 得分 本题分数 15		考	试日期:	2022	2年 11	月日	试卷	类型:	A 卷	试卷作	号:	
###	班号 学号 姓名											
- 、判断题(试判断下列各小题中的叙述是否正确,正确的请在题后的 括号中打√,错误的打×,每题 1 分,计 15 分) 得 分 1. 优先数系优先选用基本系列、派生系列,其次选用补充系列。 () 2. 孔轴配合的配合公差总是大于相配合的孔或轴的尺寸公差。 () 3. 对于尺寸精度设计,若尺寸公差值相同,则说明其精度要求相同。 () 4. 零件的实际尺寸越接近公称尺寸,其加工误差就越小。 () 5. 若配合的最大过盈 Y _{max} = −32 μm,配合公差 T _f = 40 μm,则该配合为过渡配合。 () 6. 设置安全裕度的目的是为了减小测量误差的影响,降低误废率。 () 7. 实际要素即为被测要素,基准要素即为理想要素。 () 8. 某平面对基准平面的平行度误差为 0.02 mm,该平面的平面度误差一定不大于 0.02 mm。() 9. 包容要求适用于单一要素;最大实体要求适用于中心要素有几何公差的综合要求的情况。() 10. 未注几何公差并非没有几何公差要求;对于直线度和平面度的未注公差,标准中规定了 f、m、c 和v 四个公差等级。	题号	_	=	11	四五六七八九							总分
本题分数 15 得 分	得分											
得 分 1. 优先数系优先选用基本系列、派生系列,其次选用补充系列。 () 2. 孔轴配合的配合公差总是大于相配合的孔或轴的尺寸公差。 () 3. 对于尺寸精度设计,若尺寸公差值相同,则说明其精度要求相同。 () 4. 零件的实际尺寸越接近公称尺寸,其加工误差就越小。 () 5. 若配合的最大过盈 Υ _{max} = -32 μm,配合公差 Τ _f = 40 μm,则该配合为过渡配合。 () 6. 设置安全裕度的目的是为了减小测量误差的影响,降低误废率。 () 7. 实际要素即为被测要素,基准要素即为理想要素。 () 8. 某平面对基准平面的平行度误差为 0.02 mm,该平面的平面度误差一定不大于 0.02 mm。 () 9. 包容要求适用于单一要素:最大实体要求适用于中心要素有几何公差的综合要求的情况。 () 10. 未注几何公差并非没有几何公差要求:对于直线度和平面度的未注公差,标准中规定了 f、m、c 和 v 四个公差等级。 ()	本题	本题分数 15										
2. 孔轴配合的配合公差总是大于相配合的孔或轴的尺寸公差。 () 3. 对于尺寸精度设计,若尺寸公差值相同,则说明其精度要求相同。 () 4. 零件的实际尺寸越接近公称尺寸,其加工误差就越小。 () 5. 若配合的最大过盈 Y _{max} = -32 μm,配合公差 T _f = 40 μm,则该配合为过渡配合。 () 6. 设置安全裕度的目的是为了减小测量误差的影响,降低误废率。 () 7. 实际要素即为被测要素,基准要素即为理想要素。 () 8. 某平面对基准平面的平行度误差为 0.02 mm,该平面的平面度误差一定不大于 0.02 mm。 () 9. 包容要求适用于单一要素;最大实体要求适用于中心要素有几何公差的综合要求的情况。 () 10. 未注几何公差并非没有几何公差要求;对于直线度和平面度的未注公差,标准中规定了 f、m、c 和 v 四个公差等级。	得	分		括号中	打√,错	误的打×	,每题	1 分,计	15分)			
2. 孔轴配合的配合公差总是大于相配合的孔或轴的尺寸公差。 () 3. 对于尺寸精度设计,若尺寸公差值相同,则说明其精度要求相同。 () 4. 零件的实际尺寸越接近公称尺寸,其加工误差就越小。 () 5. 若配合的最大过盈 Y _{max} = -32 μm,配合公差 T _f = 40 μm,则该配合为过渡配合。 () 6. 设置安全裕度的目的是为了减小测量误差的影响,降低误废率。 () 7. 实际要素即为被测要素,基准要素即为理想要素。 () 8. 某平面对基准平面的平行度误差为 0.02 mm,该平面的平面度误差一定不大于 0.02 mm。 () 9. 包容要求适用于单一要素;最大实体要求适用于中心要素有几何公差的综合要求的情况。 () 10. 未注几何公差并非没有几何公差要求;对于直线度和平面度的未注公差,标准中规定了 f、m、c 和 v 四个公差等级。	1 份生	粉乏化生	*************************************	·玄列 派/	生玄列 ‡	主次法田之	小太 玄利		100.			
3. 对于尺寸精度设计,若尺寸公差值相同,则说明其精度要求相同。 4. 零件的实际尺寸越接近公称尺寸,其加工误差就越小。 5. 若配合的最大过盈 $Y_{\text{max}} = -32\mu\text{m}$,配合公差 $T_f = 40\mu\text{m}$,则该配合为过渡配合。 6. 设置安全裕度的目的是为了减小测量误差的影响,降低误废率。 7. 实际要素即为被测要素,基准要素即为理想要素。 8. 某平面对基准平面的平行度误差为 0.02mm ,该平面的平面度误差一定不大于 0.02mm 。() 9. 包容要求适用于单一要素;最大实体要求适用于中心要素有几何公差的综合要求的情况。() 10. 未注几何公差并非没有几何公差要求;对于直线度和平面度的未注公差,标准中规定了 f 、 m 、 c 和 v 四个公差等级 。								0.0				
4. 零件的实际尺寸越接近公称尺寸,其加工误差就越小。 () 5. 若配合的最大过盈 $Y_{\text{max}} = -32\mu\text{m}$,配合公差 $T_f = 40\mu\text{m}$,则该配合为过渡配合。 () 6. 设置安全裕度的目的是为了减小测量误差的影响,降低误废率。 () 7. 实际要素即为被测要素,基准要素即为理想要素。 () 8. 某平面对基准平面的平行度误差为 0.02mm ,该平面的平面度误差一定不大于 0.02mm 。 () 9. 包容要求适用于单一要素;最大实体要求适用于中心要素有几何公差的综合要求的情况。 () 10. 未注几何公差并非没有几何公差要求;对于直线度和平面度的未注公差,标准中规定了 f 、 m 、 c 和 v 四个公差等级 。												
5. 若配合的最大过盈 Y _{max} = -32 μm, 配合公差 T _f = 40 μm, 则该配合为过渡配合。 () 6. 设置安全裕度的目的是为了减小测量误差的影响,降低误废率。 () 7. 实际要素即为被测要素,基准要素即为理想要素。 () 8. 某平面对基准平面的平行度误差为 0.02 mm,该平面的平面度误差一定不大于 0.02 mm。 () 9. 包容要求适用于单一要素;最大实体要求适用于中心要素有几何公差的综合要求的情况。 () 10. 未注几何公差并非没有几何公差要求;对于直线度和平面度的未注公差,标准中规定了 f、m、c 和 v 四个公差等级 。 ()												
6. 设置安全裕度的目的是为了减小测量误差的影响,降低误废率。 () 7. 实际要素即为被测要素,基准要素即为理想要素。 () 8. 某平面对基准平面的平行度误差为 0.02mm,该平面的平面度误差一定不大于 0.02mm。() 9. 包容要求适用于单一要素;最大实体要求适用于中心要素有几何公差的综合要求的情况。() 10. 未注几何公差并非没有几何公差要求;对于直线度和平面度的未注公差,标准中规定了 f、m、c 和 v 四个公差等级。 ()	4. 零件											
7. 实际要素即为被测要素,基准要素即为理想要素。 () 8. 某平面对基准平面的平行度误差为 0.02mm,该平面的平面度误差一定不大于 0.02mm。 () 9. 包容要求适用于单一要素;最大实体要求适用于中心要素有几何公差的综合要求的情况。 () 10. 未注几何公差并非没有几何公差要求;对于直线度和平面度的未注公差,标准中规定了 f、m、c 和 v 四个公差等级 。 ()	5. 若配	. 若配合的最大过盈 $Y_{\text{max}} = -32 \mu m$,配合公差 $T_f = 40 \mu m$,则该配合为过渡配合。 ()										
8. 某平面对基准平面的平行度误差为 0.02mm,该平面的平面度误差一定不大于 0.02mm。() 9. 包容要求适用于单一要素;最大实体要求适用于中心要素有几何公差的综合要求的情况。() 10. 未注几何公差并非没有几何公差要求;对于直线度和平面度的未注公差,标准中规定了 f、m、c 和 v 四个公差等级。 ()	6. 设置	设置安全裕度的目的是为了减小测量误差的影响,降低误废率。										
9. 包容要求适用于单一要素;最大实体要求适用于中心要素有几何公差的综合要求的情况。 () 10. 未注几何公差并非没有几何公差要求;对于直线度和平面度的未注公差,标准中规定了f、m、c和v四个公差等级。 ()	7. 实际	要素即う	为被测要	素,基次	主要素即	为理想要	要素。					()
10. 未注几何公差并非没有几何公差要求;对于直线度和平面度的未注公差,标准中规定了 f、m、c 和 v 四个公差等级。	8. 某平	面对基准	住平面的	平行度说	是差为 0.	02mm,	该平面的]平面度	误差一定	三不大于	0.02mm	, ()
四个公差等级。	9. 包容	要求适用	月于单一	要素; 最	大实体图	要求适用	于中心要	要素有几	何公差的	的综合要:	求的情况	ł. ()
	10. 未注	E几何公差		有几何公	差要求;	对于直线	度和平面	度的未治	E公差,标	示准中规范	定了f、r	n、c和v
11. 轮廓支承长度率 Rmr(c)是指在评定长度内,平行于中线的直线与轮廓相截所得到的各段截线	四个	四个公差等级 。										
	11. 轮屑											
长度之和与评定长度的比率。 ()	长度											
12. 径向全跳动公差可以同时控制被测要素的圆柱度误差和同轴度误差。 ()	12. 径向	句全跳动	公差可以	以同时控	制被测要	要素的圆	柱度误差	色和同轴	度误差。			()
13. 普通螺纹精度标准对中径、螺距、牙侧角均规定了公差。 ()												()
14. 滚动轴承内外圈受定向负荷时,应选择较紧的配合。 ()												
15. 控制齿厚偏差是为了保证齿轮传动侧隙合理。							1110					

							果 2	贝(共	9 贝)
	工题分数	25	二、填空匙	原(请将以下各	小题答案搜	京序号填写在	本页下方相	应的横线	线上,
H		23	每空1分	计25分)					
	得 分								
1.			[分为 5 级:	K, 0, 1, 2,	3级;量量	央的(2)	精度分为 5	等: 1、	2, 3,
	4、5等。	•							
2.	GB/T 180	00.1-2020	在公称尺寸至	至 500mm 内规	定了_(3)	个标准公	差等级,其	中最低组	及为 IT
	(4),	最高级为	IT(5)						
3.	已知φ50	H6/r5 (+	$\binom{0.016}{0} \binom{+0.045}{+0.034}$,该孔轴配合的	的配合公差	为: <u>(6)</u> µɪ	m; ф 50R6的	基本偏	差为:
	<u>(7)</u> μ	m,另一个	人 极限偏差为	<u>(8)</u> μm.					
4.	根据量规	的使用场	合不同,可分	分为以下三类:	(9)	(10) 和	(11)		
5.	倾斜度公	差的项目	符号:(12	<u>)</u> ; 线轮廓原	度公差的项	目符号:	(13) .		
6.	对于粗糙	度符号 $\sqrt{0.00}$	0025-0.08/F	$R_a \max 3.2$,在证	平定时 R_a 了	下极限采用_	(14) 规	则, R_a	上极限
	采用((15) 规	则,评定长见	度为(16)	_mm。				
7.	表面粗糙	度轮廓评	定参数的选序	用时,对涂漆性	生能有要求	时附加选用_	(17);对	接触刚	度有要
	求时附加	D选用(1	8)。						
8.	若滚动轴	承内圈直径	圣的尺寸公差	为0.06mm,则	其上偏差为	(19),	下偏差为	(20)	٥
9.	螺纹精度	不仅与 <u>(</u> 2	21)有关,	而且与 <u>(22</u>)有关。				
10.	普通螺纹	的公称直径	10mm,粗刃	F 1.5 mm,外蝎	《纹中径公差	长号用 7g,	顶径公差代号	⅓6g,短	旋合长
				》 号是 <u>(23)</u>					
11.				舌 (24) 和		0			
答是		X	28)						
			(2)	; 2题 _(3)	(4)	, (5)		
	ia Mariana			6 题 (14)				6)	
				(18)				07	<u> </u>
				; 9题 _(12	
10)	(23)		; 11 赵	[24]		_\ (25)		o	

							第3页(非	共9页)
F	上 1 万 八 米	1.5	三、选择剧	[(请料	各以下各小是	题答案按序·	号填写在本页下方相应的	横线上
L	本题分数	15	每小题1	分,t	十15分)			
	得 分							
1.	下列关于	互换性的紀	双述正确的是	是()				
Α.	零件在装	配时,只要	要不经过挑战	先就能	送、就称	为具有互抱	奂性	
В.	互换性可	以提高产品	品质量和可靠	惶性,	显著提高劳	动生产率,	只适用于大批量生产	
C.	不完全互	换不会降位	氐使用性能,	且经	济效益较好			
D.	一个零件	需要经过调	郡整后才能 进	行装	配,该零件	不具有互换	性	
1					时,此配合的			
A.	间隙配合	В.	过渡配合		C. 过盈配	合	D. 无法确定	
3	下列各对	配合中.()的配合性	生质相	1同。		11010	
						-X.	H8 . U7	
A.	$\frac{110}{u7}$ $\frac{110}{h7}$	B.	$\frac{11}{u7}$ $\frac{11}{h7}$	C.	$\frac{110}{u8}$ $\frac{110}{h8}$	D.	$\frac{H8}{u8}$ 和 $\frac{U7}{h7}$	
4.	配合公差的	的数值可确	定孔轴配合的	勺()	· 14			
A.	公差带图	В	. 配合精度		C. 配合类	别	D. 松紧程度	
5	正知的是	七灾休日=	寸等于被检验	△雪: //I	104			
5.] 守丁 恢位:	1				
A.					最小实体			
C.	最大极限	尺寸	15-11/2	D.	最小极限	77		
6.	零件上的	被测要素可	可以是()	0				
Α.	理想要素	和实际要	素 B. 理想	要素	和组成要素			
C.	组成要素	和导出要	素 D. 导出	要素	和理想要素			
7.	圆度公差	和圆柱度。	公差之间的总	关系是	()。			
A.	圆度公差。	可以控制圆	性度误差		B.	圆柱度公差	差可以控制圆度误差	
C.	两者均能抗	空制圆柱体	类零件的轮	常形	状,因而两	者可以相互	替代	
D.	两者公差常	带形状不同	同,因而两者	治没有	关系			
,,,,	田町 1	2	2			-		
合	赵:	; 2 _	; 3 _	;	4 ;	o;	; 6; 7 。	

8.	如某孔无几何误差,	其配合时的体外作用	己寸等于其()。			
A.	最大实体尺寸	1	B. 实际尺寸			
C.	最小实体尺寸	1	D. 最小实体实效尺	讨		
9.	以最小区域法来评定	零件的直线度误差,「	U ()			
A.	能使不合格件变为合	济格件 B. 能使	合格件变为不合格	件		
C.	能最大限度地通过合	r A件 D. 能量	大限度地发现不合	i格件		
10). 关于零件轮廓中线	的概念,下列说法中	中错误的是 ()。	•		
A.	中线即评定表面粗	糙度参数的基准线				
B.	中线是在取样长度	内确定的				
C.	最小二乘中线必须	满足:轮廓上各点3	至中线距离的平方	和为最小		
D.	算术平均中线在评算	定长度内划分轮廓使	上、下两边面积	相等		
11	. 关于表面粗糙度的	概念,下列说法中正	E确的是()。	XX X		
A.	表面粗糙度 Ra 值起	或小, 零件表面越光	滑,越不容易磨	员		
B.	规定评定长度的目	的在于限制和减弱表	長面波度对测量的	影响		
C.	受重载荷作用的过	盈配合表面的表面制	1糙度值应该较小			
D.	Ra和Rz参数极限(值判断的默认规则为	最大规则			
12	2. 为了保证轴承工作时	时有较高的旋转精度,	应限制与套圈端面	可接触的轴肩及	外壳孔肩的倾斜,	因此应规
定	轴肩和外壳孔肩的()公差。				
A.	. 倾斜度	B. 垂直度	C. 轴向圆跳	k动 D	轴向全跳动	
13	3. 外螺纹的中径合格条	条件为()。				
A.	$d_{2fe} \le d_{2M}; d_{2s} \ge c$	d_{2L} B. $d_{2fe} \ge$	$d_{2M}; d_{2S} \leq d_{2L}$			
C.	$d_{2fe} \leq d_{2L}; d_{2s} \geq d$	l_{2M} D. $d_{2fe} \ge$	$d_{2L};d_{2S}\leq d_{2M}$			
14	1. 若内螺纹仅有牙 (侧角偏差,且Δβ ₁ <	0 , $\Delta \beta_2 < 0$,与	其相配的外螺	纹具有理想牙型,	当内外
螺	纹旋合时,干涉部位	立发生在 ()。				
A	. 中径处 B.	大径处 (C. 小径处	D. 大径及	小径处	
15	5. 为评定齿轮侧隙的台	合理性,可检验以下 项	闰目()。			
A	. $\Delta F_{ m p}$ 和 $\Delta F_{ m pk}$	B. ΔF_{α} 和 ΔF_{β}	C. ΔE_{sn} 和 ΔE_{sn}	E_{bn}	D. $\Delta f_{ m pt}$	
答	题: 8 ; 9	; 10 ; 11	; 12; 13	; 14	; 15 。	

本题分数	10
得 分	

四、已知公称尺寸为 Φ60mm 的孔轴配合,按基孔制设计,要求最大间隙+0.049mm,最大过盈-0.039mm,零件加工完后均需镀层,镀层厚度为0.003~0.006mm,试求该孔和轴的极限偏差、配合代号,并画出尺寸公差带图。

附表 1 标准公差数值

公称人	十		标准公差等级									
mn	n	IT1	11 117 113 114 115 116 117 118 119 1110 1111									
大于	至		标准公差/µm									
50	80	2	3	5	8	13	19	30	46	74	120	190

本题分数	7
得 分	

五、被检验零件孔尺寸为φ35H9®,试确定验收极限并选择合适的计量 工具。

附表 1 安全裕度(A)与计量器具的测量不确定度允许值(μ₁)

μm

公差等	等级			7					8					9		
公称尺寸	∱/mm	т	Λ		μ_1		т	Λ		μ_1		т	Λ		μ_1	
大于	至	1	A	I	II	III	1	A	I	II	III	1	A	I	II	III
30	50	25	2.5	2.3	3.8	5.6	39	3.9	3.5	5.9	8.8	62	6.2	5.6	9.3	14

附表 2 千分尺和游标卡尺的不确定度

mm

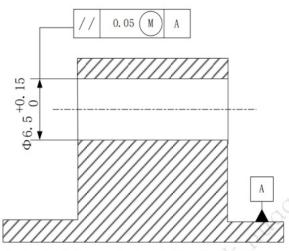
			计量器具类型									
尺寸刻	包围	分度值 0.01 外径千分尺	分度值 0.01 内径千分尺	分度值 0.02 游标卡尺	分度值 0.05 游标卡尺							
大于	至	不确定度										
0	50	0.004	0.008	0.020	0.050							

附表 3 比较仪的不确定度

mm

		计量器具类型								
尺寸刻	古围	分度值 0.0005 比较仪	分度值 0.001 比较仪	分度值 0.002 比较仪	分度值 0.005 比较仪					
大于	至	不确定度								
25	40	0.0007	0.001	0.0018	0.003					

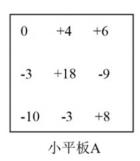
本题分数 9 得 分 六、零件图如下图所示, 试按要求填空并回答问题。

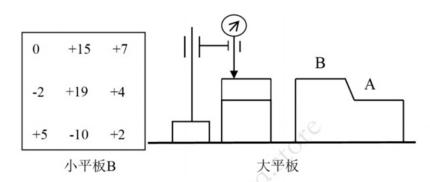


- (1) 孔的局部实际尺寸等于最小实体尺寸时,孔的轴线对基准 A 的平行度公差为_____ mm; 孔的直径均为最大实体尺寸时,孔的轴线对基准 A 的平行度公差为_____mm。
- (2) 孔的局部实际尺寸必须在_____mm 至___mm 之间。
- (3) 孔的最大实体实效尺寸为_____mm。
- (4) 按图样加工一实际孔,测得其孔径为 Φ6.60mm,孔轴线对基准 A 的平行度误差为 0.12 mm,问该孔是否合格?并表述原因。

本题分数	10
得 分	

七、 用指示表以大平板为基准按下右图所示方法分别测得两小平板 A、B 上九点如下左方所列。假设两小平板上测量点之间对应的间距相等,试用最小包容区域法(三角形准则)计算 A 的平面度误差并用对角线法计算 B 的平面度误差。

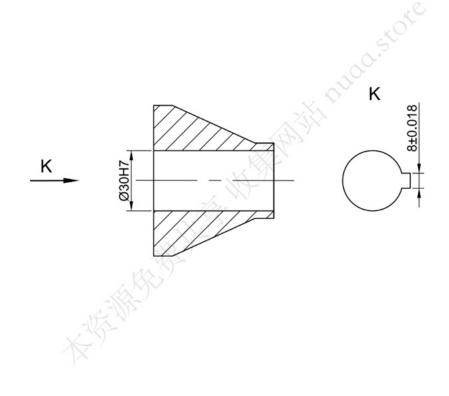




本题	9	
得	分	

八、 将下列技术要求标注在零件图上

- (1) 圆锥面的圆度公差为 0.003mm;
- (2) 右端面对左端面的平行度公差为 0.006mm;
- (3) 孔Φ30H7遵守包容要求,其孔表面的圆柱度公差为 0.004mm;
- (4) 圆锥面对孔 Φ 30H7 轴线的斜向圆跳动公差为 0.02mm;
- (5) 尺寸为8±0.018键槽两侧面表面粗糙度轮廓参数 Ra 的上限为 3.2μm;
- (6) 其余表面的表面粗糙度轮廓参数的 Ra 的上限值为 25μm。



-- 1-5 VVXXV 6-10 XXV VV 11-15 V VV V

二一周卷 極及 2. 20 18 3. 27 -34 -50 4. 2作量机 验收量规。核对量规 6. 16% 最大 7. Rsm Rmr (c) 8. 0 - 0.06mm 9. 公气等级 游台长度 10. M20 x1.5 - 7969-5 11. 新岩雕编著 齿廓点偏差

=. 1-5 BDCBB-6-7 CBBCC 11-13 ACDBC

ア
$$\times$$
 max= +0.049 mm \times max = 0.088 mm

The \times max= \times max = 0.088 mm

To= \times To= \times + 60 m Td= \times Td= \times + 40 mm

 \times 表記 + 46 m EI=D ES= + 46 mm

 \times 表記 + 47 mm

 \times 表記 + 48 mm

 \times 本記 + 48 mm

 \times 本

五· 查表: A= 6·2 um ITP= 62 um : 上路地格路= 35+0.062-0,0062=35.0558mm 下路收极路 = 35+0,0062=35.0062mm

伏先了档 UI= 5-6UM = 0.0056mm

强魔家

7. (1)
$$0.065$$
 0.05
(2) 6.65
(3) 6.45
(4) $Da = 6.6$ $f = 0.12$

$$Delta = Da - f = 6.6 + 0.12 = 6.48 \ge Dmv$$

DZ = Da = Dm

七. A轴度: 暂估三个伯点(0,-9,-10)和一个商点(+18)

取日中对角线(0,+2)和(+7,+5)

1.

