第中交通大学 2004 年攻读硕士学位研究生入学考试试题

图1: 机械设计基础 科目编号: 406

考试时间: / 月11日 ま午

建整整。(单项选择,每题 2 分,共 30 分)

新新件组或运动副心须具各的条件是,两构件()。

域相对转动或相对移动

B. 都是迂劫副

是指对运动恒定不变

D. 直接接触且保持一定的相对运动

《描述杆机构中,从动件压力角 2 与机构传动集 " 之间的关系是 () 。

B. α+γ=90° C. α-γ=0° D. α-γ=150°

随杆机构无急回运动特性时,行程迈比系数()。

B 轮的套图 4 径是语()。

题品能转动中心至实际的战的最小向征

经公元转动中心 亚亚伦亚族的最小同位

2000 西非理论家线的最小曲罩半径

2000 从动件器止位置凸轮廊线的最小由率半径

第对斯开炎标准置告围柱齿轮在支装时,其中心距不等于标准中心距,则参数 **新**)有变化。

是 压力声:

8. 传动比。

题"江巴生王"

0. 防台商公和電台學。

L被中加斯飞轨的主要回的是为了调节()。

X 质心位置以使其干荷 B. 铂的一阶临界行还

发型周期性速度波动

D. 非周期性速度运动

在相同工作条件下, V 带传动比平带传动的(,)。

在传动能力大,但传动效率低 B. 传动能力小,但传动效率高

(E) 传动能力大,且传动效率高 D. 传动能力小,且传动效率低

对齿轮的齿宽、模数及齿数比一定时,增大齿数,可使()。

BA. 弯曲程度提高而接触程度降低 B. 弯曲强度和接触强度均降低

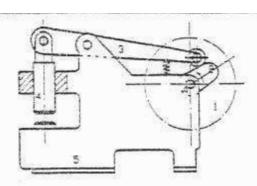
C. 弯曲强度和接触强度均提高 D. 弯曲强度降低而接触强度提高

 $m{1}$.设计斜齿圆柱齿轮传动时,螺旋角 $m{\beta}$ 一张在 $m{s}^*$ \sim 20 * 范围内选取,若 $m{\beta}$ 取值过大, 会使齿轮的()。

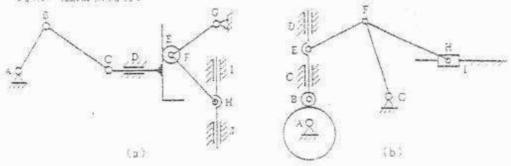
A. 轴向力太大

B. 传动平稳性降低

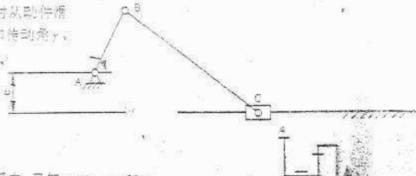
r	制造困难	ň.	承载能力降低	
	生产实际中采用变位蜗杆传动的		(単/)	
	THE COUNTY SEEDS IN		提高传动能力	
			增加传动的首额	
	想状态下与轴一起转动的一偏心。			
	静应力		(二·44二) / 超时号 五四月 建 () 对称循环变应力	/ a
	7.7		於功德不 英 应力	98
	心臓面尺寸(b和h)通常是根据		Control of the Contro	
č	轴传递功率的大小 轴传递转矩的大小	1 6	イルロン 五 江 なり 1- 2世 Ab 65 45 45 15 15 15 15 15 15 15 15 15 15 15 15 15	
	和指示的预复不会产生 () 的		경이 있었다면 하는 것 이 없었다면 하다 가장하다. 하는데?	
	The state of the s			
			选高量向承载能力 2000年第2	
			消除轴承间隙	
	(4被本摩擦清动轴承,置往16=90n 3]=14.7MPa,[pv]=9.8MPa·m/s,则			= 160000N +
	2]=14.750F4+ [20]=3350F44+MV3+ 99 2Onna - B. Omna			
	丁段高課性在更載清作用下的成熟			
	N. J. Comp. Co.			
			地加螺栓的刚果	
		8	思力維度的制度	
	克粗(春草3分,共30分)			
3 7	五运动副中,两构件通过瓦接地下	in	或的运动测解为 人名西巴	2.7 8
177	幻邪、诸翼()作目眩厥。			3(0)
	医四杆机构医任何情况下均为双数			
	业款机构的压力是5個小的有效的			
	91.18.计中语主要的点或是采证。			
	5工作过程中产生的三种应为为:			
8 12	巨骨动设计中,世乃至数1 ₄ .写(元元,而其人 1650	¥#.
一起	民齿轮齿面接触强度的主要几何多	- SU-	是()和()。	
8. 25	海蜗杆蜗轮材料时, 首先要求 (9	好, 其次才是()。	
9. 383	受载情况不同,轴可分为()。	()、() 三种类型。	
10. 潤3	功能承的三种润滑状态是()、	8), (),	
三、商品	音题(毎题 8 分,共 18 分)			
	示一冲床机构的初拟方案,设计者	රුරු ම	图点,古法数:推动互换 c n	
3+4	書杆 3 带动导杆 4 来实现冲头的上	70%	property (1) (1) (1) (1) (1) (1) (1) (1) (1) (1)	14世 14 14 14 14 14 14 14 14 14 14 14 14 14
-	E结构组成原理上的错误。 若有,	1007 ±	T444/1F4 医地位牙异日日度为	TOTAL SLIP
	一一一一一一一一	122	"四郎以入安然西山共以近万)	·



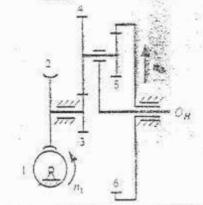
- 2. 写出蜗杆主动时蜗杆传动啮合效率 n. 的计算公式。并通过分析说明影响啮合效率 的主要因素有哪些?
- 四、(每题 6分,共12分)计算图示机构的自由度。若有复合铰链、周部自由度和益约束、应加以说明。



- 三 . 12 分) 由福滑块机构运动简图如图所示 (e=imm , lat = 20mm , lpr = 46mm)。 试: (注: 要求写出作图录取(简单扼要),并保留作图线。)
 - 1. 用作图法求解常块的行程 S 值 (μ, = Imm/mm);
 - 5. 连座上标出现位突角 8:
- 3.标出图于位置时从助件標 於訂正均量。和传动角y。



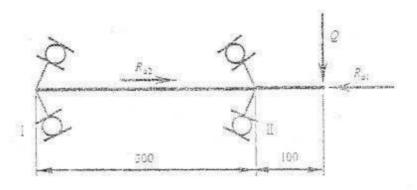
六、(12 分)图示轮系中, 己知 z₁ = 1, z₂ = 20, z₃ = 15, z₄ = 25, z₅ = 20, z₆ = 60, 蜗 杆转速 n₁ = 3000 r/min, 轮 6 转速大小 为 n₆ = 24 r/min, 转向如图所示。若蜗 杆为右旋, 求转臂 H 的转速 n_H 的大小 与转向。



七、(12分)根据传动功率 P 及输入转速 n₁ = 960 r/min , 按齿面接触强度已设计出一对钢制标准直齿圆柱齿轮减速传动。现输入转速改变为 n₁ = 720 r/min , 其他设计条件、齿轮材料及热处理、中心距 a、模数 m、齿数 = 等均不变, 并略去载荷系数 K 变化的影响。试问:齿宽 b 应改为原计算值的多少倍才能使接触强度不变?

八、(12 分) 一轴被支承在一对角接触球轴承(7208AC)上,尺寸如图所示。已知:轴的转速 n=1450 r/min ,轴在悬臂端所受径向力 Q=1314N ,轴向力 $R_{ai}=900$ N ,轴在两支点的中点处所受轴向力 $R_{a2}=400$ N 。设轴承的冲击负荷系数 $f_{p}=1.2$,温度系数 $f_{a}=1$,轴承的基本额定动负荷 $C_{p}=25800$ N ,求轴承 II 的使用寿命为多少小时。

内部轴向力	$ F_a/F_r \leq a$		$F_a/F_r > \varepsilon$		1 1
S	X	Y	χ	Y .	е.
S = 0.61.7.	1	0	0.41	0.87	0.6%



九、结构题(14分)

指出齿轮-轴-轴承-联轴器组合结构图中所标的了处典型错误。 (注: 答题所写标号及内容必须与图中标号①,②,……、①标应。)

