

2009 年硕士研究生招生考试题签

(请考生将题答在答题册上, 答在题签上无效)

科目名称: 机械设计

第 1 页 共 7 页

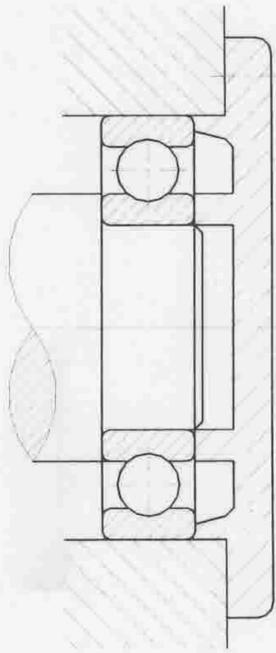
一、(25 分) 填空题 (每空 1 分)

1. 带传动中, 带的弹性滑动是带传动的\_\_\_\_\_特性, 是不可避免的。
2. 在传动比不变的条件下, V 带 (三角带) 传动的中心距增大, 则小轮的包角\_\_\_\_\_, 因而承载能力可提高。
3. 在机械传动中, V 带 (三角带) 传动通常放在传动的\_\_\_\_\_速级。
4. 用于联接的螺纹, 其牙形为三角形, 这是因为\_\_\_\_\_。
5. 链轮齿数愈少, 链节距愈\_\_\_\_\_, 链速愈不均匀。
6. 链传动的平均传动比恒定, 而\_\_\_\_\_传动比是变化的, 所以传动平稳性差。
7. 一般小链轮采用的材料较大链轮\_\_\_\_\_, 这是由于小链轮轮齿啮合的次数比大链轮轮齿啮合的次数多之故。
8. 低速链传动 ( $v < 0.6\text{m/s}$ ) 的主要失效形式是\_\_\_\_\_, 为此应进行静强度计算。
9. 根据蜗杆形状不同, 蜗杆传动可分为圆柱蜗杆传动, 圆弧 (环) 面蜗杆传动和\_\_\_\_\_。
10. 蜗杆传动变位前后, 蜗轮的节圆直径\_\_\_\_\_。
11. 对闭式蜗杆传动, 通常是按蜗轮齿面接触疲劳强度进行设计, 而按\_\_\_\_\_强度进行校核;
12. 变位蜗杆传动只改变\_\_\_\_\_的尺寸。
13. 齿轮齿面接触强度计算中, 不同工况时, 齿面接触应力的循环特性\_\_\_\_\_。
14. 在齿轮传动设计中, 齿宽系数  $\phi_d$  减小, 则齿向载荷分布 (不均) 系数  $K_\beta$ \_\_\_\_\_。
15. 软齿面闭式齿轮传动主要失效形式是\_\_\_\_\_。
16. 齿轮传动的中心距  $a$  及齿宽  $b$  不变, 增加两齿轮的齿数和, 则齿轮的弯曲强度\_\_\_\_\_。
17. 齿面点蚀最早出现在\_\_\_\_\_。
18. 斜齿圆柱齿轮传动的齿形系数与齿数, 变位系数, 螺旋角有关, 而与\_\_\_\_\_无关。
19. 锥齿轮的齿形系数与模数无关, 只与变位系数和\_\_\_\_\_有关。
20. 设计配合零件时, 为了防止由于温度的变化引起配合性质的过大变化, 配合件一般采用\_\_\_\_\_材料。
21. 有一零件,  $\sigma_B = 650\text{MPa}$ ,  $\sigma_S = 360\text{MPa}$ , 工作应力  $\sigma = 200\text{MPa}$ , 许用应力  $[\sigma] = 180\text{MPa}$ , 此零件是\_\_\_\_\_的。

22. 润滑油的粘度随\_\_\_\_\_升高而降低, 常用粘度指数表示其影响程度。
23. 最常用来制造轴的材料是\_\_\_\_\_。
24. 花键联接按齿形不同可分为矩形和\_\_\_\_\_两种。
25. 一般情况下平键用于静联接其失效是工作面压溃, 用于动联接则失效于工作面\_\_\_\_\_。

二、(25 分) 简答题 (每题 5 分)

1. 链传动工作时, 产生动载荷的原因有哪些?
2. 试述开式及闭式齿轮传动的设计准则。
3. 选择键联接类型时, 要考虑哪些因素 (至少列出 5 种)
4. 指出图中轴承组合结构的错误, 并画出正确的结构图。



5. 解释滑动轴承中的名词: 1.边界摩擦润滑, 2.轴承材料的顺(适)应性, 嵌藏性要求。

三、(10 分) 判断题 (每题 1 分)

1. 在传动比不变的条件下, 当 V 带 (三角带) 传动的中心距较大时, 小带轮的包角就较大, 因而承载能力也较高。 ( )
2. 链条中应尽量避免使用过渡链节, 这主要是因为装配困难。 ( )
3. 变位蜗杆传动中, 蜗杆和蜗轮的几何尺寸都发生变化。 ( )
4. 开式齿轮传动应按接触疲劳强度设计。 ( )
5. 直齿锥齿轮的强度计算中, 通常近似地以齿宽中点分度圆处的当量圆柱齿轮来代替锥齿轮进行强度计算。 ( )
6. 设计某普通碳钢零件时, 校核后刚度不足, 采用高强度合金钢时, 对提高其刚度是不起作用的。 ( )
7. 普通平键的剖面尺寸是根据轴的直径按标准选取的。 ( )
8. 只要螺纹副具有自锁性, 即螺纹升角小于当量摩擦角, 则在任何情况下都无需考虑防松。 ( )

9. 轴系由一对圆锥滚子轴承 30305 (旧 7305) 支承, 轴上仅有径向载荷, 则这对轴承不受轴向力。 ( )

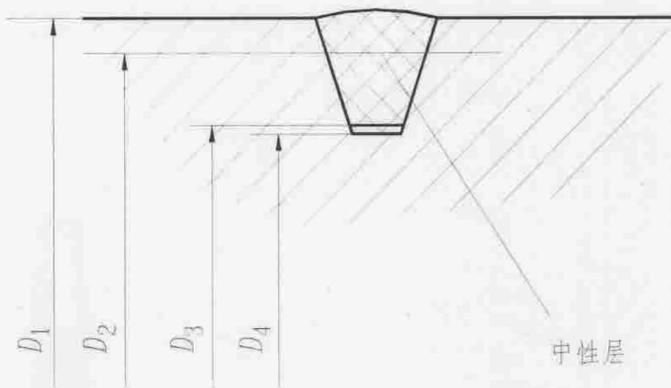
10. 公式  $d \geq C_3 \sqrt[3]{\frac{P}{n}}$ , 是按轴由于扭矩作用所受的切应力不大于许用应力的条件求得的。

( )

四、(20 分) 选择填空题 (每题 2 分)

1. V 带 (三角带) 传动的带轮基准直径应取为\_\_\_\_\_。

- A.  $D_1$
- B.  $D_2$
- C.  $D_3$
- D.  $D_4$



2. 带传动的中心距过大时, 会导致\_\_\_\_\_。

- A. 带的寿命短
- B. 带的弹性滑动加剧
- C. 带在工作时会产生颤动
- D. 小带轮包角减小而易产生打滑

3. 链轮分度圆直径用\_\_\_\_\_算式计算。

- A.  $\frac{z}{\sin(180^\circ/p)}$
- B.  $\frac{p}{\sin(180^\circ/z)}$
- C.  $\frac{\sin(180^\circ/p)}{z}$
- D.  $\frac{\sin(180^\circ/z)}{p}$

式中:  $z$ ——链轮齿数;  $p$ ——链节距。

4. 与齿轮传动相比, \_\_\_\_\_ 不是蜗杆传动的优点。

- A. 传动平稳, 噪声小
- B. 传动比可以很大
- C. 可以自锁
- D. 传动效率高

5. 两个齿轮的材料、齿宽、齿数相同, 模数  $m_1=2\text{mm}$ ,  $m_2=4\text{mm}$ , 它们的弯曲强度承载能力 \_\_\_\_\_。

- A. 相同
- B. 第二个比第一个大
- C. 第一个比第二个大
- D. 承载能力与模数无关

6. 一斜齿圆柱齿轮传动, 已知法向模数  $m_n=4\text{mm}$ , 齿数  $z_1=25, z_2=98$ , 螺旋角  $\beta=10^\circ 15' 47''$ , 齿宽  $b_1=85\text{mm}$ ,  $b_2=80\text{mm}$ , 则该传动的齿宽系数  $\phi_d$  等于 \_\_\_\_\_。

- A. 0.85
- B. 0.84
- C. 0.80
- D. 0.79

7. 在下列尺寸中, \_\_\_\_\_ 不应圆整为整数。

- A. 轴径
- B. 圆柱齿轮外径
- C. 轴长度
- D. 键槽长度

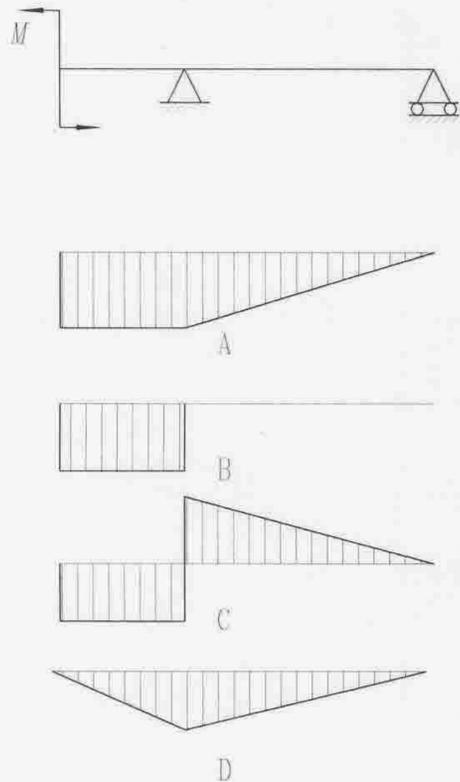
8. 当某转轴所受的径向力大小方向不变时, 其外圆面上任一点的弯曲应力属于 \_\_\_\_\_ 应力。

- A. 静应力
- B. 脉动循环变应力
- C. 对称循环变应力
- D. 循环特性  $r=0.5$

9. 蜗杆减速器中, 当蜗杆轴较长 (轴承支点距离  $>300\text{mm}$ ), 轴的热膨胀伸长量较大时, 轴系应采用 \_\_\_\_\_。

- A. 一端固定、一端游动的轴承 (单支点双向固定)
- B. 两端固定的轴承 (双支点单向固定)
- C. 两轴承都应游动
- D. 两轴承都作双向固定

10. 图示为轴的受载简图, 其弯矩图应是\_\_\_\_\_。

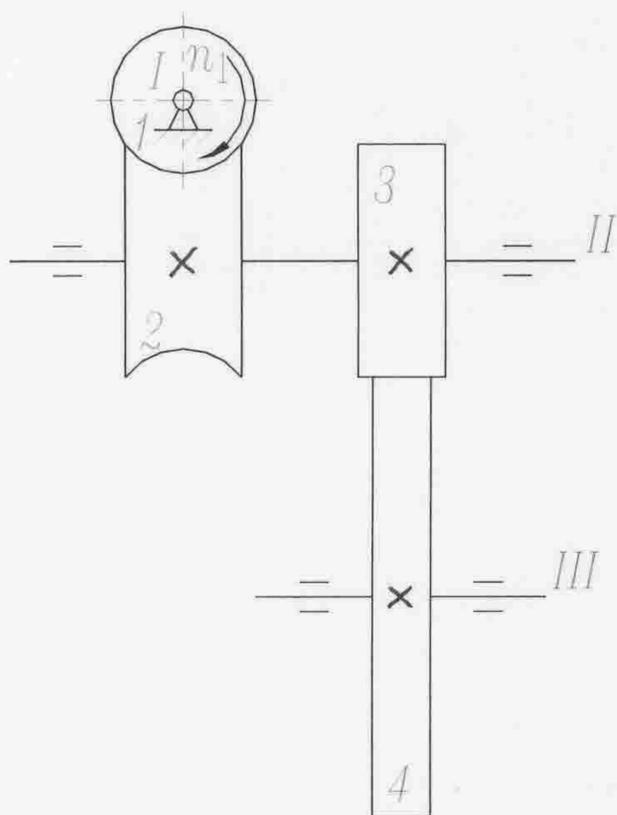


五、(16分) 图示为蜗杆-斜齿圆柱齿轮两级传动, 右旋蜗杆的转向如图所示。

- 1) 标出中间轴 II 和从动轴 III 的转向;
- 2) 确定蜗轮轮齿的旋向;
- 3) 为使轴 II 所受轴向力最小, 确定斜齿轮螺旋线方向;
- 4) 若蜗杆头数  $z_1 = 1$ , 蜗轮齿数  $z_2 = 80$ , 蜗杆分度圆直径  $d_1 = 80\text{mm}$ , 蜗杆直径系数  $q = 10$ ,

试求蜗轮端面模数  $m$ , 蜗杆升角  $\gamma$  和中心距  $a$ 。

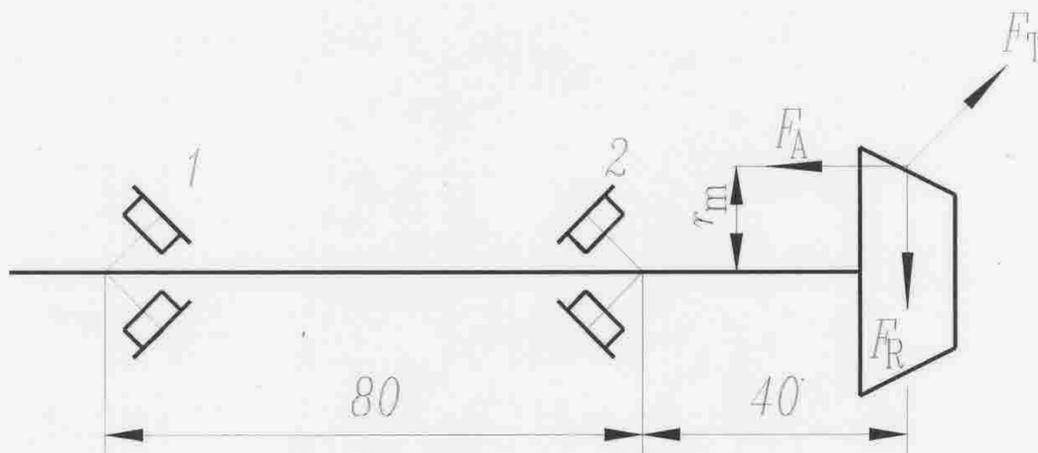
- 5) 画出各轮的轴向力和圆周力。



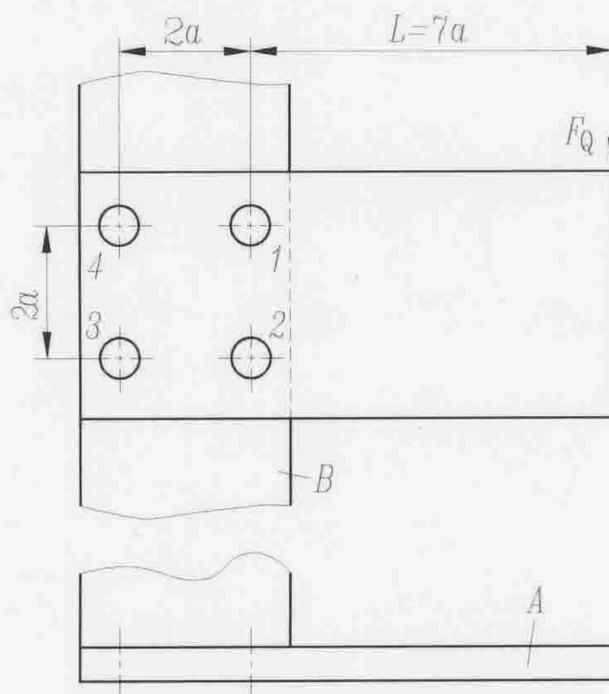
六、(18 分) 悬臂起重机用的圆锥齿轮减速器主动轴采用一对 30207 圆锥滚子轴承 (如下图), 已知锥齿轮平均模数  $m_m=3.6\text{mm}$ , 齿数  $z=20$ , 转速  $n=1450\text{r/min}$ , 轮齿上的三个分力  $F_T=1300\text{N}$ ,  $F_R=400\text{N}$ ,  $F_A=250\text{N}$ , 轴承工作时受有中等冲击载荷 (可取冲击载荷系数  $f_d=1.5$ ), 要求使用寿命不低于 12000h, 试校验轴承是否合用。

注: 30207, 内部轴向力  $F_S = \frac{F_r}{3.2}$ ,  $e = 0.38$ 。当  $\frac{F_a}{F_r} > e$ ,  $X = 0.4$ ,  $Y = 1.6$ ;

当  $\frac{F_a}{F_r} \leq e$ ,  $X = 1$ ,  $Y = 0$ 。基本额定载荷  $C_r = 29400\text{N}$ 。

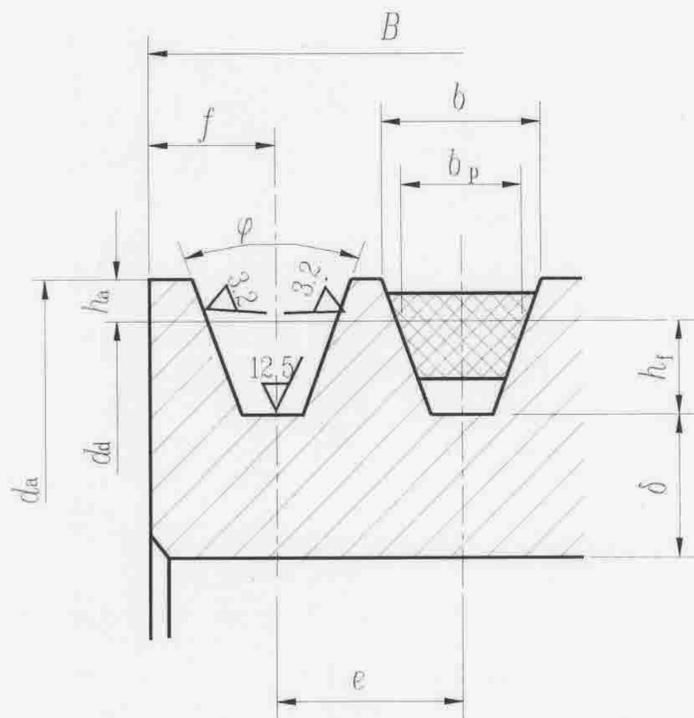


七、(18 分) 板 A 用 4 个普通螺钉固定在机座 B 上, 已知板与机座间摩擦系数  $\mu=0.14$ , 螺钉许用拉应力  $[\sigma]=120\text{MPa}$ ,  $F_Q=2.5\text{kN}$ , 要求能产生的摩擦力比工作负载大 25%, 试列出螺钉强度计算公式, 并求出要求的螺钉危险截面直径 (或计算直径)。



八、(10 分) 有一 V 带 (三角带) 传动, 测量主动轮外径  $d_{a1} = 190\text{mm}$ , 从动轮外径  $d_{a2} = 720\text{mm}$ , 主动轮转速  $n_1 = 940\text{r/min}$ , 从动轮转速  $n_2 = 233\text{r/min}$ , V 带型号为 B 型, 试求:

- 1) 传动比;
- 2) 滑动率  $\varepsilon$  (外径  $d_a = d_b + 2h_a$ , B 型带  $h_a = 5\text{mm}$ ).



九、(8 分) 下图为一斜齿圆柱齿轮减速器的中间轴, 小斜齿轮与轴做成一体 (即齿轮轴), 试指出结构设计和轴系组合设计中的不合理之处, 或者画出其正确结构图。

