## 齿轮传动

一、  单项选择题
1、软齿面闭式齿轮传动的主要失效形式是()。
A. 齿面点蚀 B. 轮齿折断 C. 齿面磨粒磨损 D. 齿面胶合
2、硬齿面闭式齿轮传动的主要失效形式是()。
A. 齿面点蚀 B. 轮齿折断 C. 齿面磨粒磨损 D. 齿面胶合
3、轮齿弯曲疲劳强度计算中的齿形系数反映了()对轮齿抗弯强度的影响。
A. 轮齿的形状 B. 模数 C. 齿面硬度 D. 齿面粗糙度
4、齿根弯曲疲劳强度计算中的齿形系数与( ) 无关。
A. 齿数 B. 变位系数 C. 模数 D. 斜齿轮的螺旋角
5、为了提高齿面接触强度,可( )。
A. 保持分度圆直径不变而增大模数 B. 增大分度圆直径
C. 保持分度圆直径不变而增加齿数 D. 减小分度圆直径
C. 冰竹刀及凶且在个文间相加凶效
6、一对相互啮合的渐开线直齿圆柱齿轮,齿数 $z_1 < z_2$ ,齿宽 $b_1 > b_2$ ,工作时两轮轮齿的接
触应力关系为( )。
A. $\sigma_{H1} = \sigma_{H2}$ B. $\sigma_{H1} > \sigma_{H2}$ C. $\sigma_{H1} < \sigma_{H2}$ D. $\sigma_{H1} \ge \sigma_{H2}$
11. $O_{H1} = O_{H2}$
7、一对相互啮合的渐开线减速齿轮传动,小齿轮齿面硬度>350HBS,大齿轮齿面硬度
<350HBS,在传递动力时( )。
A. 小齿轮齿面最大接触应力较大 B. 大齿轮齿面最大接触应力较大
C. 两齿轮齿面最大接触应力相等 D. 与齿数、材料有关,不一定哪个大
C. 网囚化囚囬取八按熈应刀相寺 D. 马囚奴、材料有大,小 足勋十八
8、圆柱齿轮传动中,在齿轮材料、齿宽和齿数相同的情况下,当增大模数时,轮齿的弯曲
强度( )。
A. 降低 B. 不变 C. 提高 D. 变化趋向不明确
A. 降似 B. 小文 C. 促同 D. 文化起四个明佛
二、  填空题
1、在蜗杆传动中,蜗杆、蜗轮轮齿的旋向。
1、红烟杆传列中,蜗杆、蜗花化固的原间。
2、常用蜗杆传动中,蜗杆、蜗轮轴线的相对位置为。
2、吊用蜗杆传列中,蜗杆、蜗托抽线的相对位直为。
2. 校生面闭土生处任动的土面生效以土耳
3、软齿面闭式齿轮传动的主要失效形式是。
4、为了减小蜗轮滚刀的数目,有利于刀具标准化,规定为标准值。
<b>医</b> 医上面的 子比较 化 与 <del>如 子 西 上 並 以 子</del> 目
5、硬齿面闭式齿轮传动的主要失效形式是。
6、普通蜗杆传动不宜用于大功率传动,主要原因是。

- 7、在平面齿轮传动中,作用于主动轮上的圆周力方向与其转向\_\_\_\_\_。
- 8、在平面齿轮传动中,作用于从动轮上的圆周力方向与其转向\_\_\_\_\_。
- 9、齿轮传动中齿面接触应力按 规律变化。
- 10、一对单向运转的齿轮传动,其齿根弯曲应力按 规律变化。

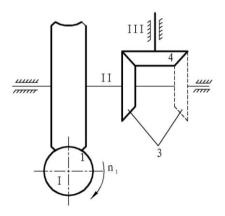
## 三、简答题

1. 齿轮传动常见的失效形式有哪些? 计算齿面接触疲劳强度是为了避免何种失效? 计算齿根弯曲疲劳强度是为了避免何种失效?

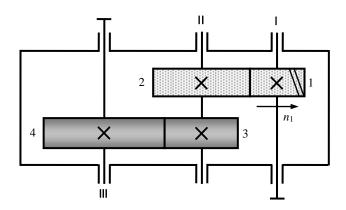
2、闭式齿轮传动与开式齿轮传动的失效形式和设计准则有何不同?为什么?

## 四、分析题

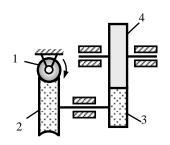
- 1、图示减速传动中,已知运动由轴 I 经轴 II 传至轴Ⅲ,轮 1 和轮 2 为蜗杆蜗轮传动,轮 3 和轮 4 为圆锥齿轮传动,其中 3 有两种可能安装位置(图中分别用实线和虚线表示);蜗杆为右旋,转向如图。要求:
- (1) 为使轴 II 上的轴向力适当抵消,确定齿轮 3 的安装位置;
- (2) 确定轴III的转动方向;
- (3) 画出蜗杆 1 在啮合处所受圆周力  $F_t$  和轴向力  $F_a$  的方向。



2、图示两级斜齿圆柱齿轮减速器。已知主动轮 1 为左旋,转向如图。(1)为使中间轴 II 上两齿轮所受的轴向力相互抵消一部分,试确定齿轮 2、3、4 的螺旋线方向; (2)标出作用于齿轮 4 上的圆周力  $F_{\rm t}$ 、径向力  $F_{\rm r}$  及轴向力  $F_{\rm a}$  的方向。



3、图示蜗杆蜗轮——斜齿轮减速传动,主动轮 1 为左旋蜗杆,转向如图。(1)为使轮 2、3 的轴向力方向相反,试确定斜齿轮 3、4 的螺旋线方向; (2)确定齿轮 4 的转向; (3)标出作用于齿轮 4 上的圆周力  $F_{\rm t}$  和轴向力  $F_{\rm a}$  的方向。



4(09)一个单级直齿圆柱齿轮减速器中,已知齿数  $z_1$ =20, $z_2$ =60,模数 m=2.5mm,齿宽系数  $\phi_d$ =1.2,小轮转速  $n_1$ =960r/min,若主、从动轮的许用接触应力分别为  $\left[\sigma_{\rm H}\right]_{\!\!\!\!=}$  = 700MPa,  $\left[\sigma_{\rm H}\right]_{\!\!\!=}$  = 650MPa,载荷系数 K=1.6,节点区域系数  $Z_{\rm H}$ =2.5,弹性系数  $Z_{\rm E}$  = 189.8(MPa) $^{1/2}$ ,重合度系数  $Z_{\rm E}$ =0.9,试按接触疲劳强度,求该传动所能传递的功率。

注: 参考公式 
$$\sigma_{\rm H} = Z_{\rm E} Z_{\rm H} Z_{\varepsilon} \sqrt{\frac{2KT_1}{bd_1^2}} \frac{u \pm 1}{u}$$

5 (08)

一对标准直齿圆柱齿轮传动,已知: $z_1$ =20, $z_2$ =40,  $Y_{\text{Fal}}$ =2.8, $Y_{\text{Fal}}$ =2.4,  $Y_{\text{Sal}}$ =1.55,  $Y_{\text{Sal}}$ =1.67,  $\left[\sigma_{\text{H}}\right]_{\text{H}}$ =600MPa, $\left[\sigma_{\text{H}}\right]_{\text{H}}$ =500MPa, $\left[\sigma_{\text{F}}\right]_{\text{H}}$ =179MPa, $\left[\sigma_{\text{F}}\right]_{\text{H}}$ =144MPa。问:1) 哪个齿轮的接触强度弱?2)哪个齿轮的弯曲强度弱?为什么?