哈尔滨工程大学本科生考试试卷

(2021 年 春季 学期)

课程编号: 201910700205 课程名称: 机械设计基础 B (A卷)

(注意:答案写在试卷上无效)

- 一、判断题(每小题 2 分, 共 10 分)
- 1、轮系的传动比计算只需要确定传动比的大小即可。
- 2、平面四杆机构的行程速比系数 $K \ge 0$ 。
- 3、以最短构件为机架的铰链四杆机构一定为双曲柄机构。
- 4、当凸轮顺时针转动时,采用适当的左偏置可以减小凸轮机构的推程压力角。
- 5、带传动的中心距过小会使带的寿命降低。

二、单项选择题(每小题 2 分, 共 10 分)

1、完成结构设计之后的普通转轴,应按() 强度条件进行校核计算。

- A. 弯曲 B. 扭转 C. 静 D. 弯扭合成

|2、预紧后受轴向载荷作用的螺栓连接,预紧力为 F_0 ,工作拉力为 F_0 ,残余预紧 力为 $F_{\rm p}$,螺栓的相对刚度为k,那么螺栓所受的预紧力与残余预紧力的差值 $F_{\rm o}$ - $F_{\rm p}$ 为()。

A. F_{F} B. kF_{F} C. (1-k) F_{F} D. F_{F}/k

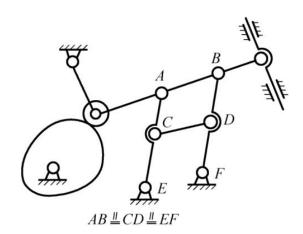
- 3、下列哪项措施无法提高轮齿抗折断能力()。
- A. 增大齿根过渡圆角半径 B. 增大轴及支承的刚度
- C. 提高齿面硬度
- D. 采用合适的热处理, 提高轮齿芯部韧性
- 4、凸轮机构中,基圆半径是指凸轮转动中心到()半径。
- A. 理论轮廓线上的最大 B. 实际轮廓线上的最大
- C. 实际轮廓线上的最小 D. 理论轮廓线上的最小
- $|_{5}$ 、对于 V 带传动的弹性滑动表述错误的是 ()。
 - A. 可避免

- B. 引起带传动的瞬时传动比不准确
- C. 降低传动效率
- D. 增加带的磨损

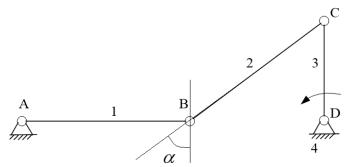
第1页 共4页

三、(20分) 简要回答以下问题

- 1、(4分) 齿根弯曲疲劳强度计算是针对何种失效形式? 齿面接触疲劳强度计 算是针对何种失效形式?
- 2、(4分) 键连接的四种主要类型?
- 3、(4分) 简述组成槽轮机构的三个基本构件及工作原理?
- 4、(8分) 试计算图示机构的自由度,如有复合铰链、局部自由度和虚约束,需 明确指出。



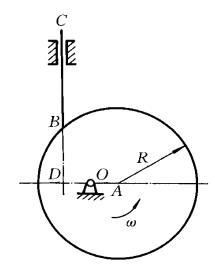
四、(8分) 四杆机构 ABCD 中, $l_{AB} = l_{BC} = 100 \text{mm}$, $l_{CD} = 60 \text{mm}$ 。图示位置 A、 B、D三点共线, $CD^{\perp}AD$ 。试解答: 1、判断该机构属于铰链四杆机构中何种类 型: 2、若 CD 为原动件, 计算图示位置 B 点处压力角 α , 及该机构运动中传动 角γ的最大值是多少。



五、(8分) 如图所示为一偏置直动尖项从动件盘形凸轮机构。已知凸轮为一偏 心圆盘,圆盘半径 R=120mm,几何中心为 A,回转中心为 O,从动件偏距 OD=e=40mm,OA=40mm。凸轮以等角速度 ω 逆时针方向转动。当凸轮在图示位

第2页 共4页

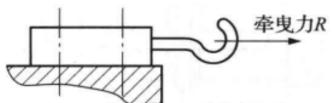
置,即 $AD \perp CD$ 时,求:1、凸轮的基圆半径 r_0 的值;2、图示位置凸轮机构压力角 α 的值;3、图示位置凸轮转角的值 δ 。



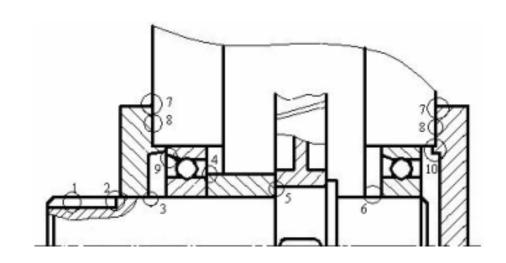
六、(8分) 已知一对渐开线直齿圆柱标准齿轮的参数为: m=10mm, $\alpha=20^\circ$, $z_1=30, z_2=54$,若安装时的中心距 a'=422 mm,试计算这对齿轮传动的啮合角 α' 及节圆半径 r_1' 和 r_2' 。

七、(8分)某带传动装置,主、从动轴平行且中心距 a=1000mm,主动轮传递功率为 10kW、转速 $n_1=1200$ r/min、基准直径 $d_1=300$ mm,从动轮转速 $n_2=400$ r/min,带的厚度忽略不计,带与带轮间的当量摩擦系数 f'=0.2,设此时有效拉力已达最大值。试求从动带轮基准直径 d_2 ,带速 v,小轮上包角 α_1 ,紧边拉力 F_1 (忽略弹性滑动的影响)。

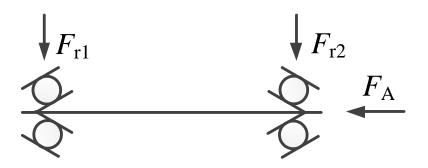
八、(8分) 如图所示,用两个 M10 螺钉固定一牵曳钩,螺钉的螺纹小径 d_1 =8.376 mm,螺钉的屈服极限 σ_s =240MPa;安全系数 S=1.3,接合面数目 m=1,可靠性系数 C=1.2,接合面摩擦系数 f=0.15,求螺钉的许用应力、其允许的最大预紧力和牵曳力。



九、(10分)用文字说明代号所指之处轴系结构的错误所在。



十、(10 分) 根据工作条件,在某传动轴上安装一对 7205AC 型角接触球轴承,如图所示。已知轴上外部轴向力 $F_A = 600$ N,轴承的径向载荷分别为 $F_{r1} = 2000$ N, $F_{r2} = 1000$ N,转速 n = 960r / min,常温下运转 $f_t = 1$,有中等冲击 $f_p = 1.2$,基本额定动载荷 $C_r = 15.8$ kN,内部轴向力 F' = 0.68F_r; 当 $\frac{F_a}{F_r} \le e$,载荷系数 X = 1, Y = 0,当 $\frac{F_a}{F_r} > e$,载荷系数 X = 0.41, Y = 0.87;试分别计算两个轴承的内部轴向力、轴向载荷、载荷系数、当量动载荷及危险轴承的寿命。



第3页 共4页

第4页 共4页

订

线