

### 1999 年上海交通大学机械原理与机械零件试题

考研加油站收集整理 <http://www.kaoyan.com>

### 1999 年上海交通大学机械原理与机械零件试题

#### 一、填充题 (20 分)

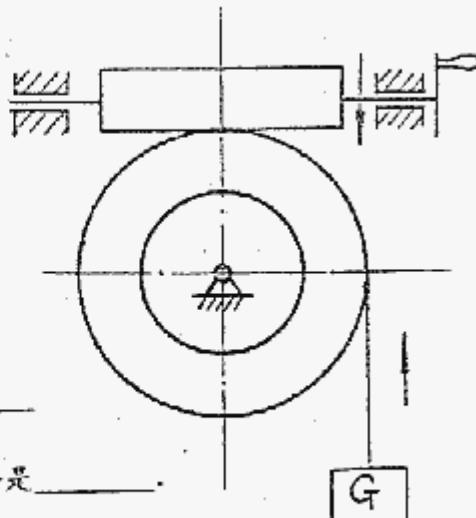
1. 一对渐开线直齿圆柱齿轮的重合系数  $\epsilon$  与齿轮的\_\_\_\_\_有关, 而与齿轮的\_\_\_\_\_无关。当  $\epsilon = 1.3$  时, 说明在整个啮合过程中(即从小齿轮的齿根与大齿轮的齿顶开始接触的  $B_2$  点到小齿轮的齿顶与大齿轮的齿根分开的  $B_1$  点)两对齿啮合的时间占整个啮合时间的\_\_\_\_\_%。一对齿啮合的时间占整个啮合时间的\_\_\_\_\_%。

2. 一对渐开线直齿圆锥齿轮的正确啮合条件是\_\_\_\_\_，\_\_\_\_\_，\_\_\_\_\_。

3. 滚子移动从动件盘状凸轮的理论廓线是实际廓线的\_\_\_\_\_曲线。

4. 图示为一个简易的蜗杆蜗轮起重装置, 当手柄如图所示转向转动时, 要求重物 G 上升, 那么此蜗杆的螺旋方向应为\_\_\_\_\_旋。 (请标画在简图上), 蜗轮的螺旋方向应为\_\_\_\_\_旋。

5. 采用\_\_\_\_\_法切制渐开线齿廓时发生根切的原因是\_\_\_\_\_。



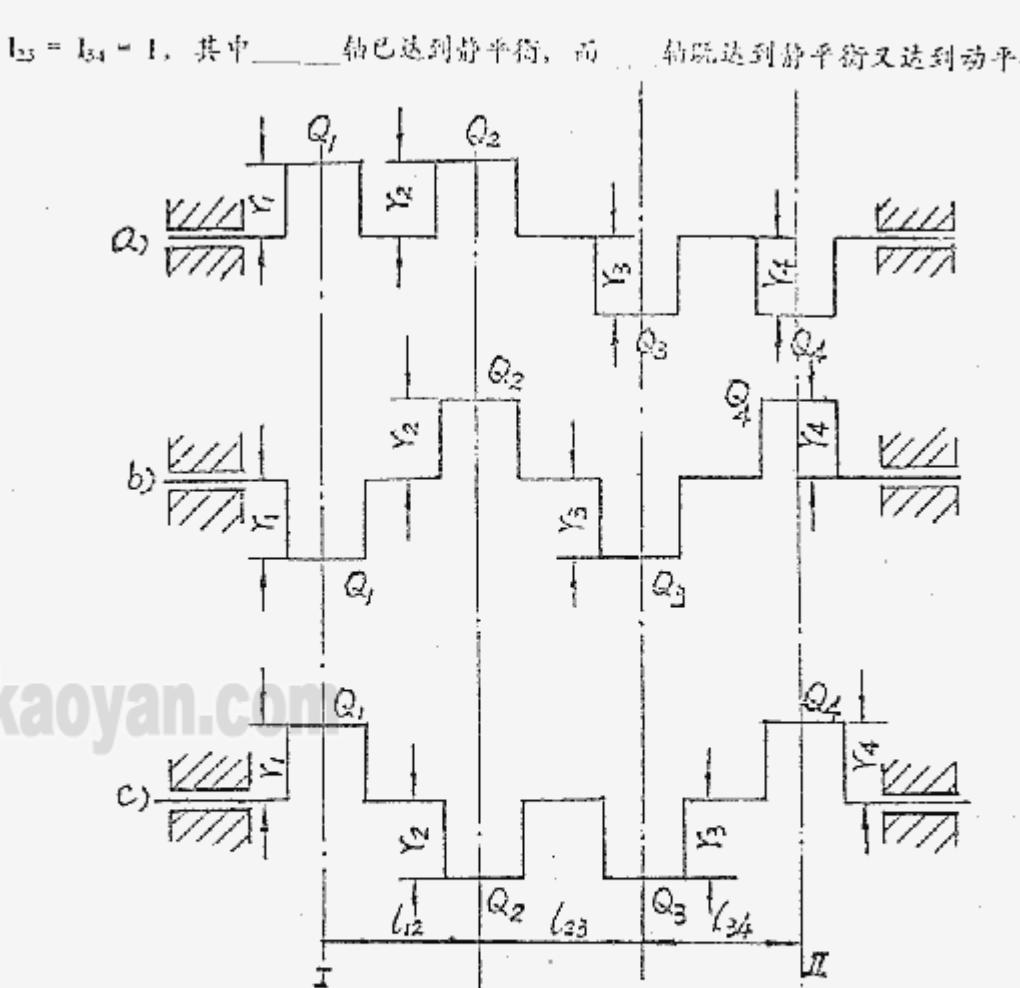
6. 平行四边形机构的极位夹角  $\theta =$  \_\_\_\_\_度, 它的行程速比系数  $k =$  \_\_\_\_\_。

7. 产生周期性速度波动的原因是\_\_\_\_\_

\_\_\_\_\_，调节的方法是\_\_\_\_\_。

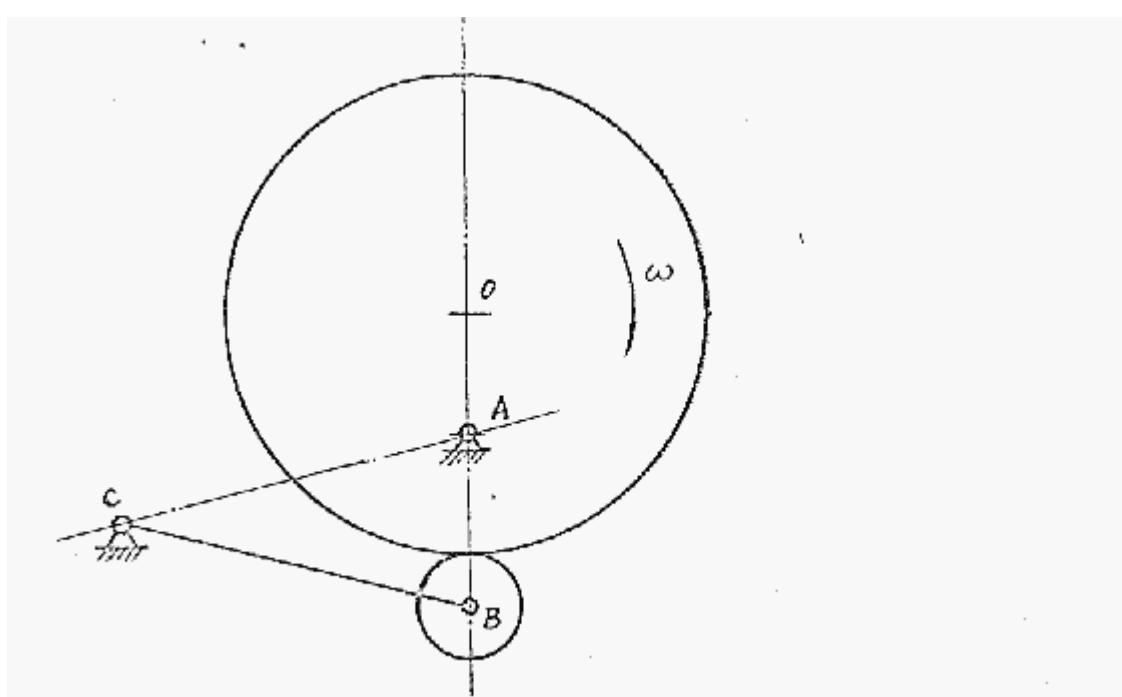
产生非周期性速度波动的原因是\_\_\_\_\_，调节的方法是\_\_\_\_\_。

8. 图示 a.b.c.三根曲轴，已知  $Q_1 = Q_2 = Q_3 = Q$ ， $r_1 = r_2 = r_3 = r_4 = r$ ， $I_{12} = I_{34} = I$ ，其中\_\_\_\_\_轴已达到静平衡，而\_\_\_\_\_轴既达到静平衡又达到动平衡。

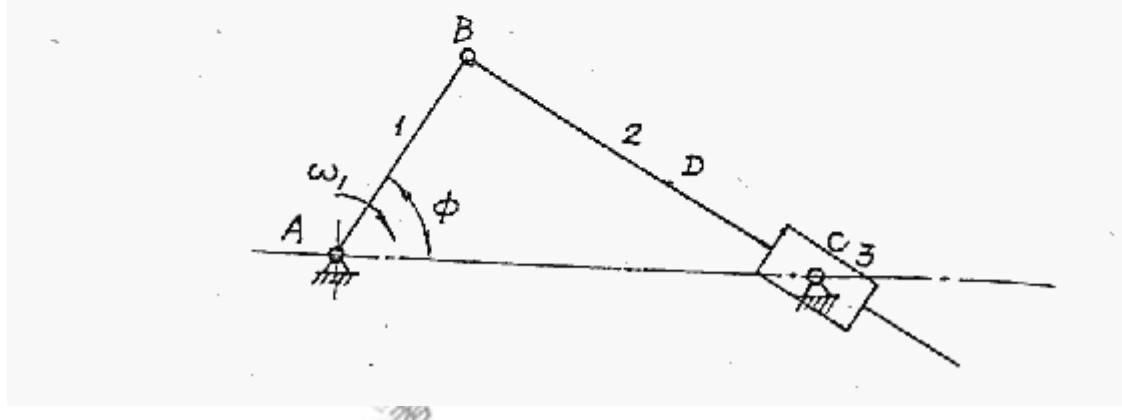


## 二、分析计算题

1. (6分) 图示为滚子摆动从动件盘形凸轮机构，试根据反转法原理图求出：  
凸轮的基圆半径  $r_0$ ，从动件的最大摆角  $\theta_{max}$  和凸轮的推程运动角  $\phi$ 。（ $r_0$ ， $\theta_{max}$  和  $\phi$  请标注在图上，并从图上量出它们的数值）。



2. (10分) 图示机构，已知： $l_{AB} = 60\text{mm}$ ， $l_{AC} = 120\text{mm}$ ， $l_{BD} = 60\text{mm}$ ，  
 $\phi_1 = 60^\circ$ ，曲柄角速度  $\omega_1 = 100 \text{弧度/秒}$ ，试求：构件 2 的角速度  $\omega_2$ ，角加速度  
 $\alpha_2$  和 D 点的速度  $V_D$  和 加速度  $a_D$ 。（用矢量多边形图法）



3. (14分) 图示轮系中，所有的齿轮均为渐开线直齿圆柱齿轮。已知： $b_a^* = 1$ ， $\alpha = 20^\circ$ ， $Z_1 = 20$ ， $m = 2\text{mm}$ ，油马达装在内齿轮4上，其转速  $n_M = 750\text{r/min}$ ，转向如图所示。 $Z_5$ 、 $Z_6$ 是一对蜗杆蜗轮传动， $Z_5 = 1$ (转向如图所示) $Z_6 = 20$ ， $q = 13$ ， $m = 2\text{mm}$ ， $\alpha = 20^\circ$

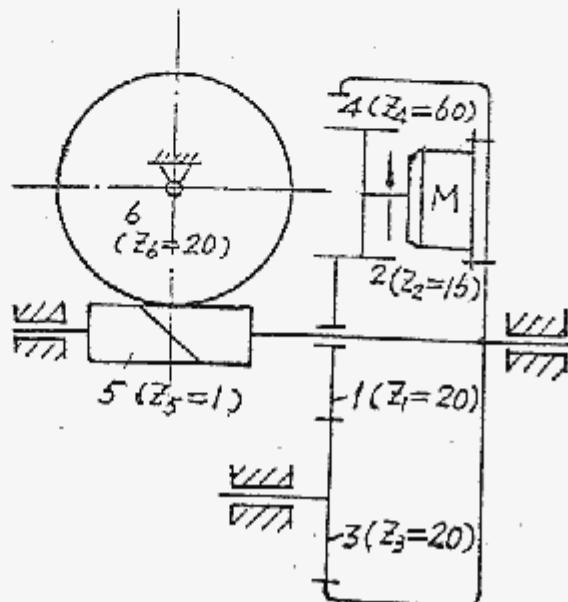
求：(1)  $n_2 = ?$   $n_4 = ?$   $n_6 = ?$  (转速大小和方向)

(2) 齿轮2的分度圆直径  $d_2 = ?$

(3) 齿轮1的分度圆有几个？节圆有几个？

(4)  $Z_5$ 、 $Z_6$ 这对蜗轮蜗杆传动的中心距  $a_{56} = ?$

kaoyan.com



## 机械零件部分

### 一、选择题及填充题 (30分每题2分)

1. 零件强度计算中的许用安全系数，是用来考虑\_\_\_\_\_。  
①载荷的性质、零件价格的高低、材料质地的均匀性  
②零件的应力集中，尺寸大小、表面状态  
③计算的精确性、材料的均匀性、零件的重要性  
④零件的可靠性、材料的机械性能、加工的工艺性
2. 减少磨损的一般方法有很多种，其中\_\_\_\_\_是错误的。  
①选择核实的材料组合 ②生成表面膜 ③改滑动摩擦为滚动摩擦  
④增加表面粗糙度 ⑤建立压力润滑油膜
3. 受轴向工作载荷的紧螺栓联接中，已知预紧力 $Q_0 = 6000\text{N}$ ，设螺栓和被联接件的刚度相等，即 $C_1 = C_2$ ，则被联接件接合面之间将出现缝隙时的最大工作载荷 $Q_{max}$ 为\_\_\_\_\_N。  
①3000 ②6000 ③12000
4. 设计键联接的主要内容是：\_\_\_\_\_ a. 按轮毂长度选择键的长度 b. 按使用要求选择键联接的类型 c. 按轴的直径选择键的剖面尺寸 d. 对联接进行必要的强度校核。在具体设计时，一般顺序是\_\_\_\_\_。  
①a→b→c→d ②b→c→a→d ③a→c→b→d ④c→d→b→a
5. 标准B型V带传动，在张紧初应力 $\sigma_0 = 1.5\text{N/mm}^2$ 时，传递的有效圆周力 $F_c = 300\text{N}$ ，若不考虑带的离心力，则工作时传动带的紧边拉力 $F_1$ 及松边拉力 $F_2$ 的大小分别是\_\_\_\_\_N。（提示：B型带的剖面积 $A = 138\text{mm}^2$ ）  
①329和29 ②343和43 ③357和57 ④371和71
6. 在一定转速下，要减轻链传动的运动不均匀性和动载荷，在选择参数时应\_\_\_\_\_。  
①增加链条节距 $P$ 和链轮齿数 $Z$  ②增大 $P$ ，减小 $Z$   
③减小 $P$ 和 $Z$  ④减小 $P$ ，增大 $Z$
7. 在圆柱齿轮传动中，材料与齿宽系数、齿数比、工作情况等一定情况下，轮齿的接触强度主要取决于\_\_\_\_\_，而弯曲强度主要取决于\_\_\_\_\_。  
①模数 ②齿数 ③中心距 ④压力角

8. 一对齿轮传动，已知小轮齿数 $Z_1$  < 大轮齿数 $Z_2$ ，则一对齿相啮合时，齿面接触应力\_\_\_\_\_。  
①  $\sigma_{H1} > \sigma_{H2}$     ②  $\sigma_{H1} = \sigma_{H2}$     ③  $\sigma_{H1} < \sigma_{H2}$
9. 蜗杆传动中，轮齿的承载能力计算，主要针对\_\_\_\_\_进行的。  
① 蜗杆齿面接触强度和蜗轮齿根弯曲强度  
② 蜗杆齿面接触强度和蜗杆齿根弯曲强度  
③ 蜗轮齿面接触强度和蜗杆齿根弯曲强度  
④ 蜗轮齿面接触强度和蜗轮齿根弯曲强度
10. 在设计液体动压润滑的径向滑动轴承中，发现轴承发热量过大，温升较大，为改善轴承的散热情况，将温升控制在规定范围内，采用重新选择参数进行设计时，宜采用的措施是\_\_\_\_\_。  
① 增加宽径比 $B/d$     ② 增加轴承相对间隙 $\psi$     ③ 增加油的粘度
11. 圆柱螺旋压缩弹簧在载荷作用下，簧丝剖面上产生的主要应力是\_\_\_\_\_。  
① 拉伸应力    ② 压缩应力    ③ 弯曲应力    ④ 扭转剪应力

(以下填充题)

12. 圆柱齿轮转动，当齿轮直径不变而减小模数 $m$ 时，对轮齿的弯曲强度、接触强度及传动的工作平稳性的影响分别为\_\_\_\_\_。  
\_\_\_\_\_，\_\_\_\_\_，\_\_\_\_\_。
13. 写出下列零件的主要失效形式：闭式传动中，小功率钢制软齿面齿轮传动\_\_\_\_\_。连续工作的闭式传动中的铝铁青铜蜗轮\_\_\_\_\_。  
\_\_\_\_\_。
14. 形成动压油膜的三项必要条件是\_\_\_\_\_。  
\_\_\_\_\_，  
\_\_\_\_\_，  
\_\_\_\_\_。

15. 对承受轴向变载荷的紧螺栓联接，欲降低应力幅提高疲劳强度的措施有  
\_\_\_\_\_，  
\_\_\_\_\_。

## 二、分析计算题 (20分每题10分)

1. 下列蜗杆传动-齿轮传动的二级传动示意图中, 已知: 主动右旋蜗杆的转速  $n_1 = 955$  转 / 分, 顺时针转, 功率  $P_1 = 2$  kW, 蜗杆传动比  $i = 30$ , 单头, 蜗杆分度圆直径  $d_1 = 40$  mm, 模数  $m = 4$  mm, 传动效率  $\eta = 0.7$ ,  $z_3, z_4$  为输出的一对斜齿轮。
- 求: ①蜗轮的转向  $n_2$  及轮齿上受到的

轴向力  $F_{a2}$  的方向

(请画在示意图上)

②蜗轮上标出螺旋角  $\beta_2$  旋向, 为使

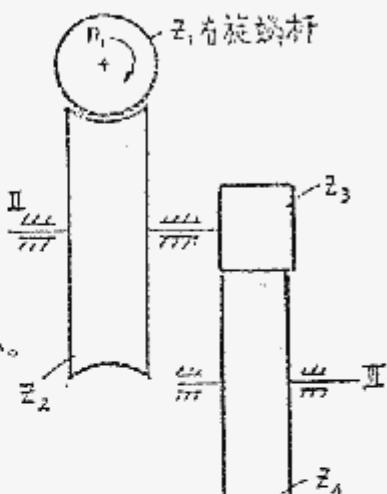
II 轴上轴向力起相互抵消作用,  $Z_3$

与  $Z_4$  的螺旋角应如何设计 (请将  $\beta_2, \beta_3$

$\beta_4$  标在图中) 旋向

③计算出蜗轮上啮合处受的三个分力的大小。

(必须先写式子, 再代入式及结果)



2. 图中为从动斜齿轮输出轴, 两端支承为角接触球轴承46108, 工作需要轴承按反八字布置 (即背靠背布置), 轴承额定动载荷  $C = 16400$  N, 斜齿轮分度圆上轴向力  $A = 1600$  N, 齿轮转速  $N = 125$  转 / 分

在常温, 无冲击状态下工作。

支点径向力  $R_1 = 1830$  N,  $R_2 = 4700$  N

求: ①轴承内部轴向力  $S$  大小及方向

(方向画在图中)

②轴承的当量动载荷  $P$ ?

③轴承寿命  $L$ ?

[提示: 内部轴向力  $S = 0.7R$ ,

$$\frac{F_a}{R} \rightarrow e \text{ (分界系数)} = 0.7 \text{ 时 } X = 0.41 \quad Y = 0.87 ]$$

