

## 武汉理工大学 2005 年研究生入学考试试题

课程 机械原理

404

(共五页, 共八题, 答题时不必抄题, 标明题目序号, 填充题答案还应遵空的顺序; 能在试题图中表示的可在试题图中直接表示, 但应在答卷中说明。)

## 一、填空题 (共 42 分, 每题 3 分)

1. 若忽略摩擦, 一对渐开线齿廓啮合时, 齿廓间作用力沿着 (4) 方向。

(① 齿廓公切线 ② 节圆公切线 ③ 中心线 ④ 基圆内公切线)

2. 具有相同理论廓线, 只有滚子半径不同的两个对心直动滚子从动件盘形凸轮机构, 其从动件的运动规律 (2), 凸轮的实际廓线 (2)。

(① 相同 ② 不同 ③ 不一定)

3. 刚性转子动平衡的力学条件是 (3)。

(① 惯性力系的主矢为零 ② 惯性力系的主矩为零

③ 惯性力系的主矢、主矩均为零)

4. 机械在周期变速稳定运转阶段, 一个循环内的驱动功  $W_d$  (2) 阻抗功  $W_r$ 。

(① 大于 ② 等于 ③ 小于 ④ 不一定)

5. 从机械效率的观点看, 机构发生自锁是由于 (2)。

(① 驱动力太小 ② 生产阻力太大 ③ 效率小于零 ④ 摩擦力太大)

6. 差动轮系是指自由度 (1)。

(① 为 2 的周转轮系 ② 为 2 的定轴轮系 ③ 为 1 的周转轮系)

7. 渐开线齿轮传动的轴承磨损后, 中心距变大, 这时传动比将 (4)。

(① 增大 ② 减小 ③ 不变)

8. 三心定理意指作平面运动的三个构件之间共有 3 瞬心, 它们位于 同一直线上。

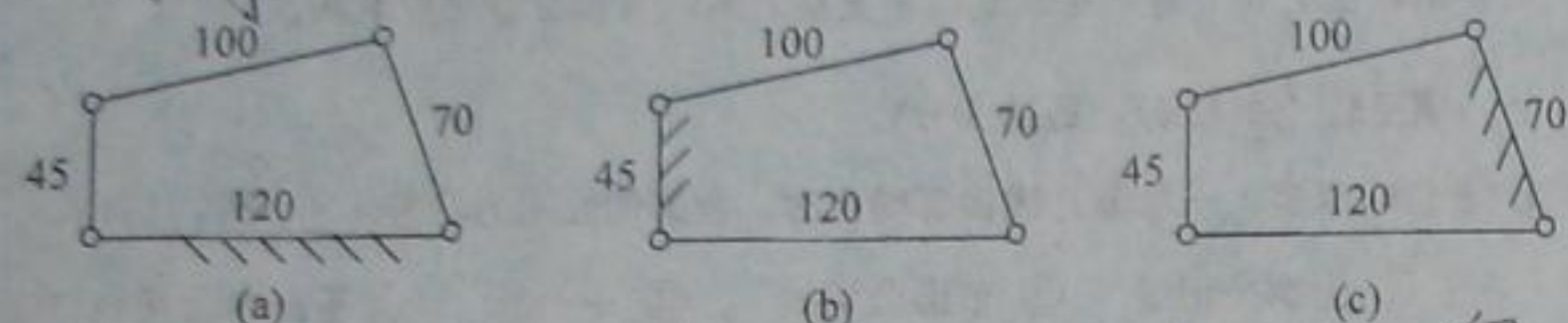
9. 在平面中, 不受约束的构件自由度等于 3, 两构件组成移动副后的相对自由度等于 1。



10. 在曲柄滑块机构中, 以滑块为主动件, 曲柄为从动件, 则曲柄与连杆处于共线时称机构处于 死点 位置, 而此时机构的传动角为 0 度。

11. 在拟定传动方案时, 若需要将主动件的连续转动变成从动件的往复移动, 试任选两种机构: 曲柄滑块机构 机构, 凸轮机构 机构。

12. 图示的三个铰链四杆机构, 图(a)是 双摇杆机构, 图(b)是 曲柄摇杆机构, 图(c)是 双曲柄机构。

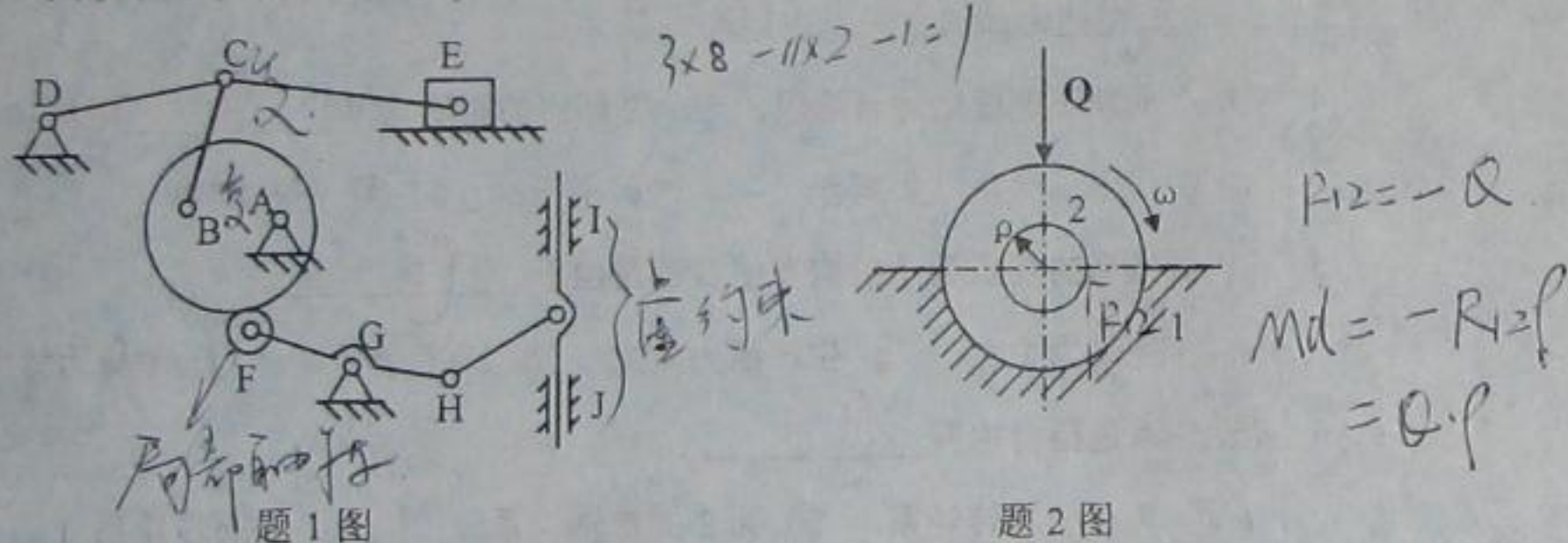


13. 常用的间歇运动机构有: ① 槽轮机构; ② 棘轮机构。

14. 已知一对斜齿圆柱齿轮传动的重合度  $\epsilon_v = 2.25$ , 则其同时啮合的齿对数在 2 对至 3 对范围内变动, 前者啮合时间所占比例是 75 %。

## 二、完成下列各题(共 28 分, 每题 7 分)

1. 试计算图示机构的自由度(写出计算公式, 指出复合铰链、局部自由度和虚约束)。



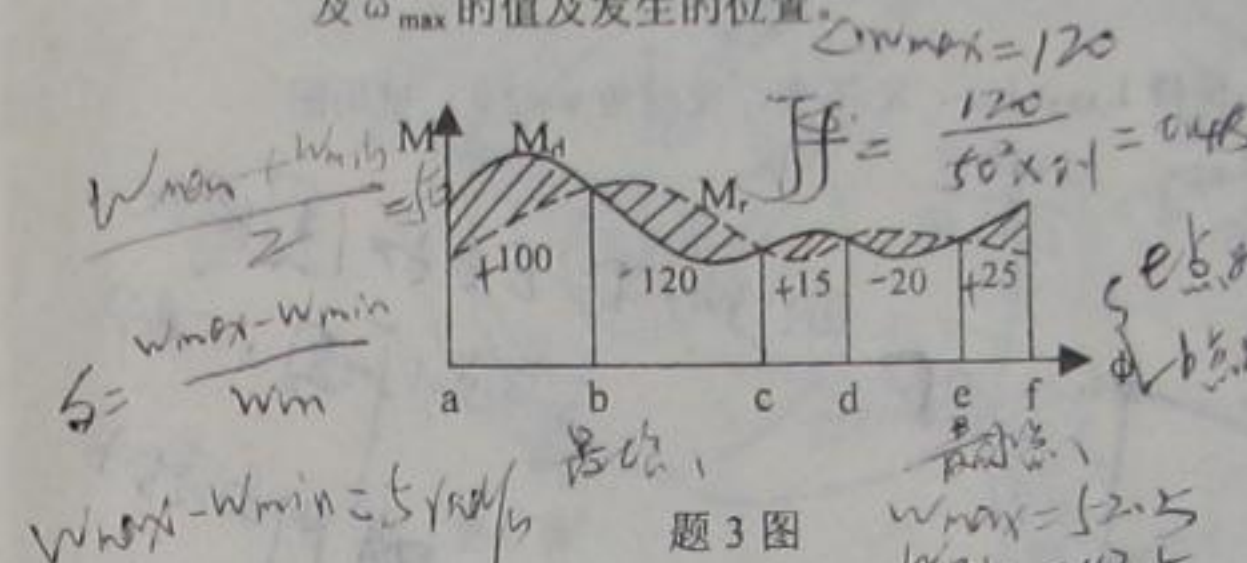
2. 图示轴颈与轴承组成的转动副, 轴颈等速运转, 已知:  $\rho$  为摩擦圆半径,  $Q$  为作用于轴颈上的外载荷。

- 写出轴颈所受总反力  $R_{12}$  的大小, 并在图中画出其方向;
- 写出驱动力矩  $M_d$  的表达式, 并在图中画出方向。

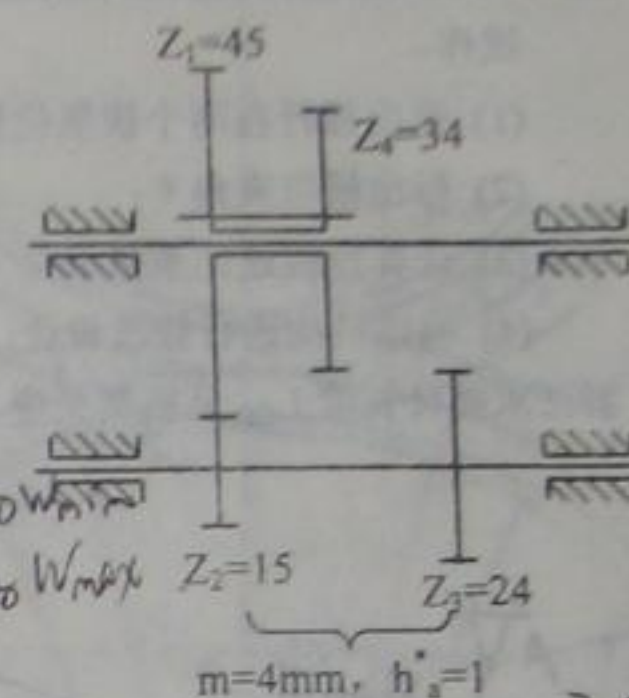
3. 图示为等效构件在一个稳定运转循环内的等效驱动力矩  $M_d$  与等效阻力矩  $M_r$  的变化曲线, 图中各部分面积的值代表功的值  $W(N \cdot d)$ 。

(1) 试确定最大盈亏功  $\Delta W_{max}$ ;

(2) 若等效构件平均角速度  $\omega_m = 50 \text{ rad/s}$ , 运转速度不均匀系数  $\delta = 0.1$ , 试求等效构件的  $\omega_{min}$  及  $\omega_{max}$  的值及发生的位置。



题 3 图

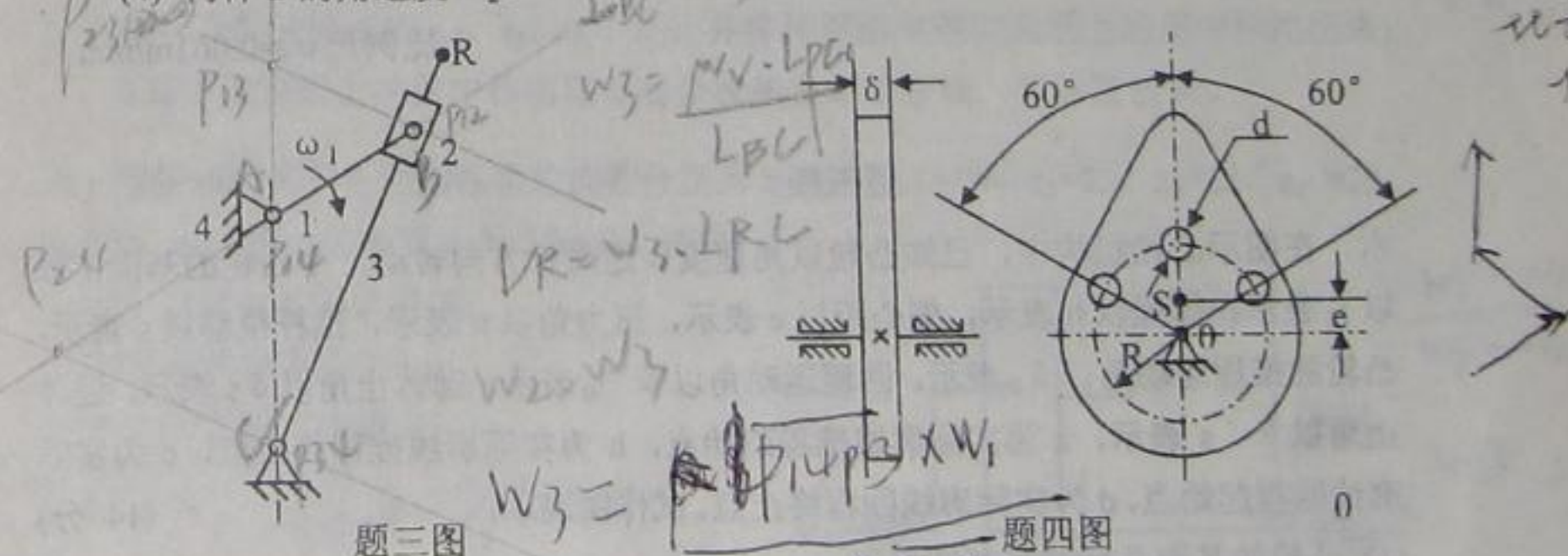


题 4 图

4. 齿轮变速箱中各轮的模数、齿数、齿顶高系数和中心距如图示, 指出齿轮副  $Z_1$  和齿轮副  $Z_3$ 、 $Z_4$  各应采用何种变位齿轮传动类型, 并简述其理由。

三、在图示摆动导杆机构中, 设已知构件 1 的角速度  $\omega_1$  顺时针转动及各构件尺寸。试求:

- 构件 1、3 的相对瞬心;
- 构件 3 的角速度  $\omega_3$ ;
- R 点的速度  $v_R$ ;
- 构件 2 的角速度  $\omega_2$ 。



题三图

四、图示薄盘钢制凸轮, 已知重量为  $8 \text{ N}$ , 重心  $S$  与回转轴心  $O$  点之距  $e = 2 \text{ mm}$ , 凸轮厚度  $\delta = 10 \text{ mm}$ , 钢的重度  $\gamma = 7.8 \times 10^{-5} \text{ N/m}^3$ , 拟在  $R = 30 \text{ mm}$  的圆周上钻三个半径相同的孔(位置如图所示)使凸轮轴平衡, 试求所钻孔的直径  $d$ 。(12 分)

$$M_1 \times e = \gamma \times 10^{-9} \times \pi \times \left(\frac{d}{2}\right)^2 \times \delta \times R \times \left(1 + \frac{1}{2} + \frac{1}{2}\right)$$

$$d = 6.6 \text{ mm}$$

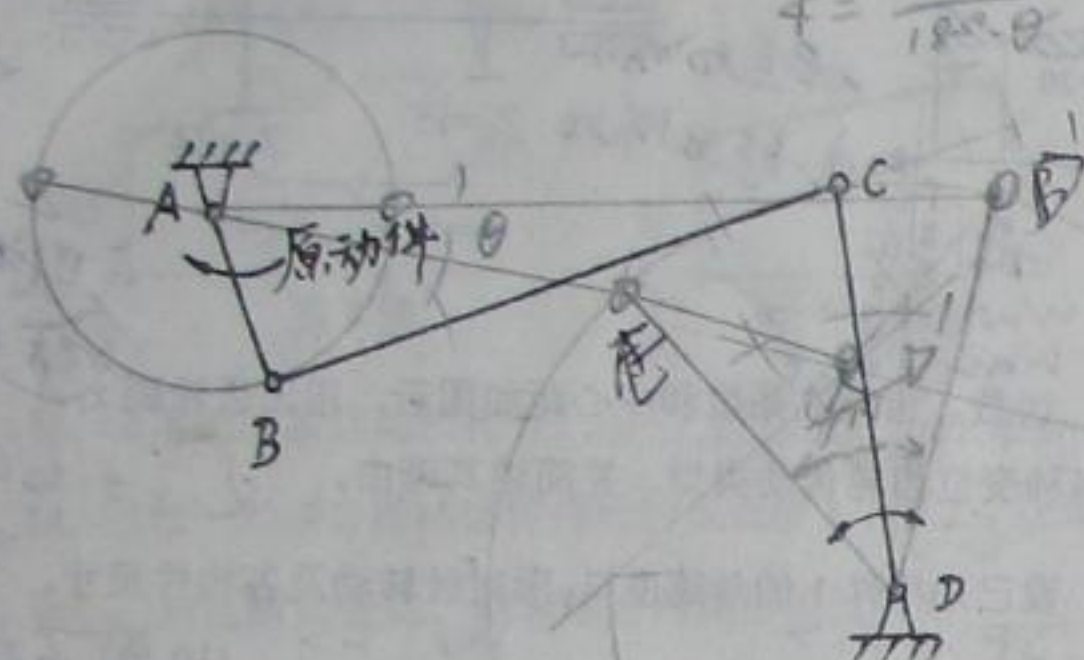


(14 分)

(1) 画出摇杆在两个极限位置时的机构位置图, 并标出摇杆 CD 的摆角  $\psi$ ;

(3) 计算行程速比系数  $K$ :

(4) 将该机构进行修改设计: 保持  $L_{AB}$ 、 $L_{BC}$ 、 $K$  不变, 使摆角  $\psi=20^\circ$ , 试用图

解法求摇杆长度  $L_{CD}$  及机架长度  $L_{AD}$ 。比例尺  $\mu_1 = 0.001 \text{ m/mm}$ 

题五图

六、在图示凸轮机构中，已知凸轮以角速度 $\omega$ 逆时针方向转动，令凸轮的基圆半径以 $r_0$ 表示，行程以 $h$ 表示，偏心距以 $e$ 表示，压力角以 $\alpha$ 表示，推杆位移以 $s$ 表示，凸轮的推程运动角以 $\delta_0$ 表示，回程运动角以 $\delta'_0$ 表示，远休止角以 $\delta_s$ 表示，近休止角以 $\delta'_s$ 表示， $a$ 为实际廓线推程起始点， $b$ 为实际廓线推程终止点， $c$ 为实际廓线回程起始点， $d$ 为实际廓线回程终止点。试作图表示： (14 分)

(14 分)

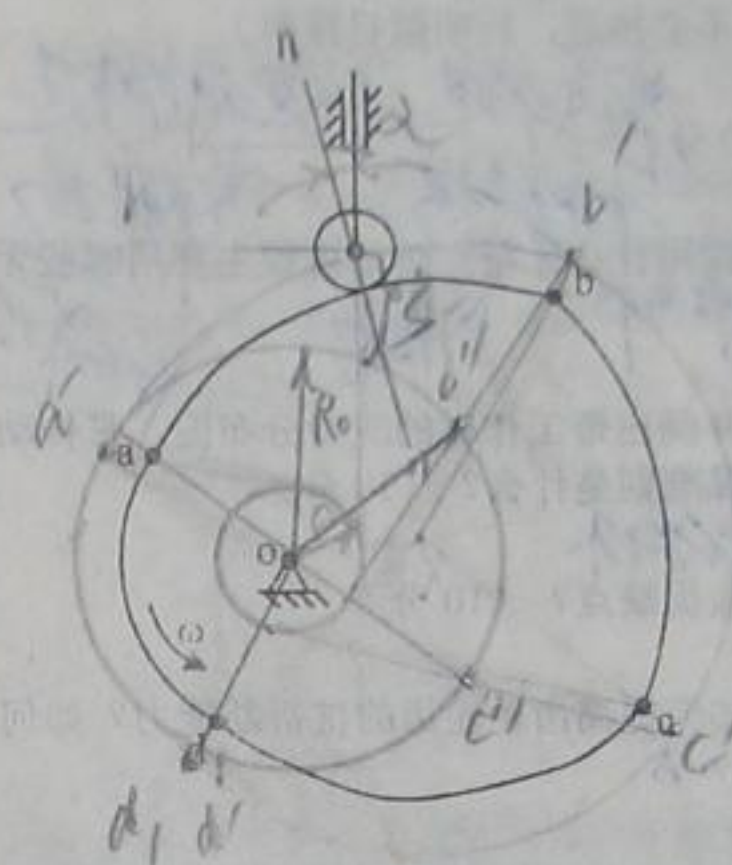
- (1) 凸轮的基圆并标注其基圆半径  $r_0$ ;

(2) 推杆的行程  $h$ ;

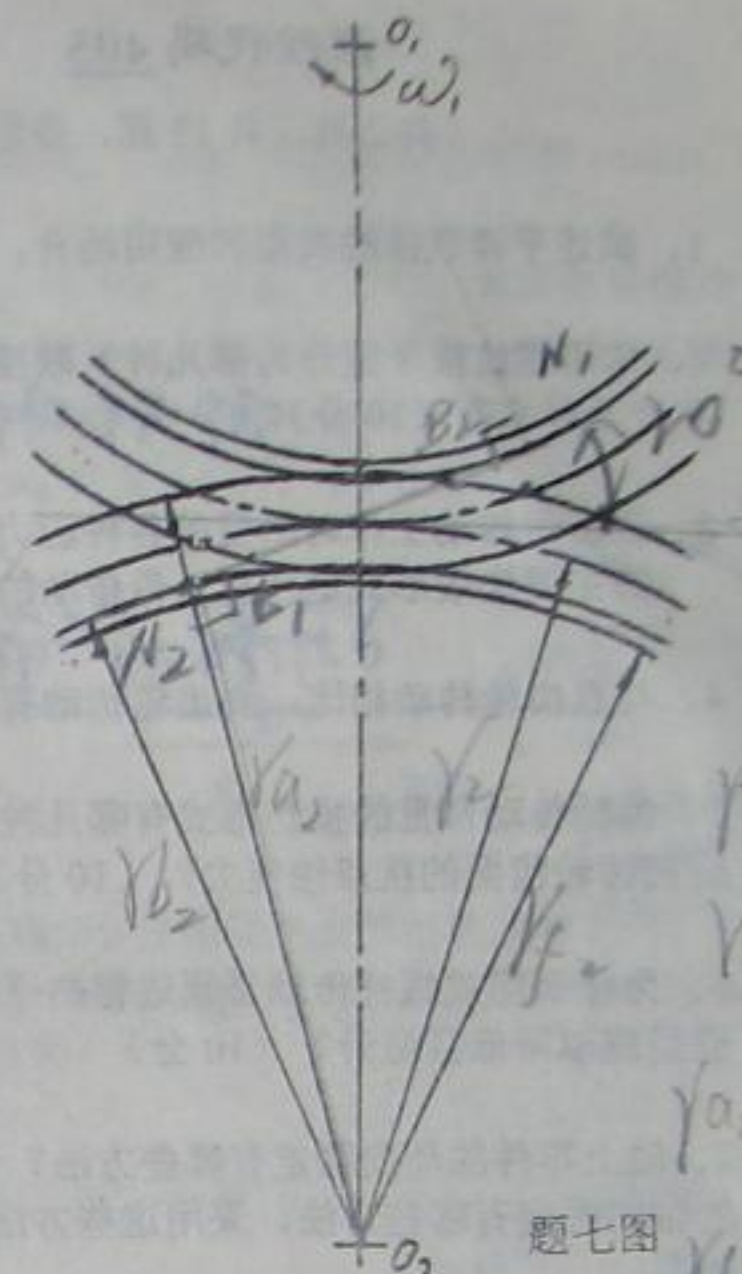
(3) 当前位置时的压力角  $\alpha$  和位移  $s$ ;

(4) 凸轮的偏心距  $e$ ;

(5) 凸轮的推程运动角  $\delta_0$ 、回程运动角  $\delta'_0$ 、远休止角  $\delta_s$  和近休止角  $\delta'_s$



题六图



题七图

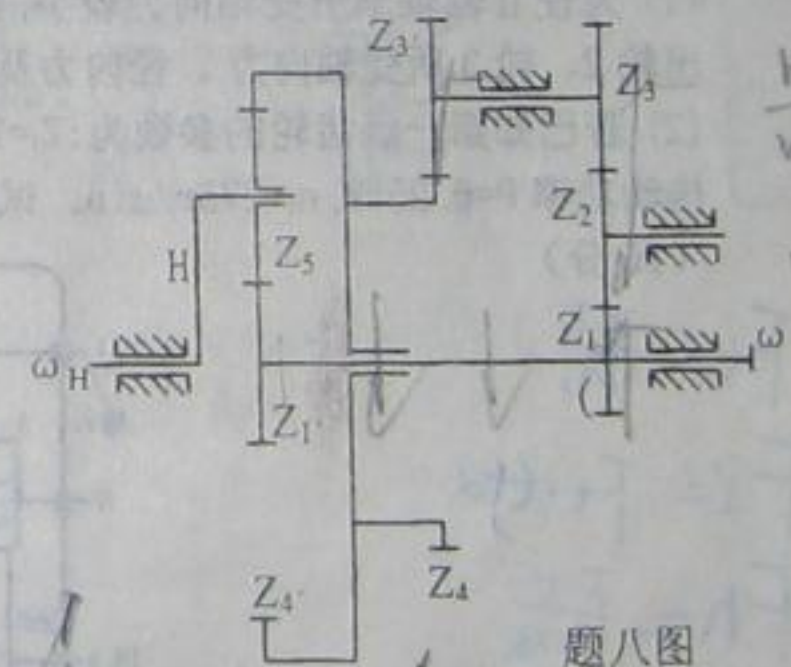
七、在如示图中，有一对正常齿标准外啮合渐开线直齿圆柱齿轮传动，已知中心距  $a = 100\text{mm}$ ，传动比  $i_{12} = 1.5$ ，压力角  $\alpha = 20^\circ$ 。

(16 分)

- (1) 试求模数  $m$  和齿数  $z_1$ 、 $z_2$ 。要求：① 模数  $m$  不小于 3，且按第一系列(…3,4,5,6,…)选择；② 小齿轮齿数  $z_1$  按不根切情况下齿数最少选择。
- (2) 计算齿轮 2 的  $r_{a2}$ 、 $r_f$ 、 $r_{b2}$ 、 $r_{f2}$ ，并将计算结果在试题纸上的图中标注出来；直接在试题纸上的图中作出理论啮合线和实际啮合线，并标注出来。

八、在图示轮系中, 已知各齿轮齿数分别为  $z_1=18$ 、 $z_1'=24$ 、 $z_2=23$ 、 $z_3=22$ 、 $z_3'=24$ 、 $z_4=60$ 、 $z_4'=80$ 、 $z_5=28$  及  $\omega_1=120\text{rad/s}$ 。试求:

- (1) 分析此轮系的组成;
- (2) 该轮系传动比  $i_{IH}$ ;
- (3) 行星轮的角速度  $\omega_5$ ;



题八图

2.7 (14分)

2, 35-241 完成行

Zu ty 2008-06-01

$$v_4 = \frac{24 \times 2}{2 \times 2} = 12$$
$$H_1 = \frac{W_1' - W_1}{W_1} = \frac{1.0000 - 0.9999}{0.9999} = 0.0001$$

图片上传于考研论坛  
bbs.kaoyan.com