

科目代码： 825

科目名称：机械原理

特别提醒考生：

答题一律做在答题纸上（包括填空题、选择题、改错题等），直接做在试题上按零分记。

一、(20分) 图1所示为一机构的运动简图，要求：

1. 计算该机构的自由度，并指出其中的复合铰链、局部自由度和虚约束。如果有局部自由度和虚约束，则分别说明采用局部自由度和虚约束结构的主要目的；

2. 将该机构中的高副化为低副，并画出相应的机构运动简图；

3. 指定机构的原动件，画出该机构所含的基本杆组和原动件及机架，并确定杆组的级别和机构的级别。

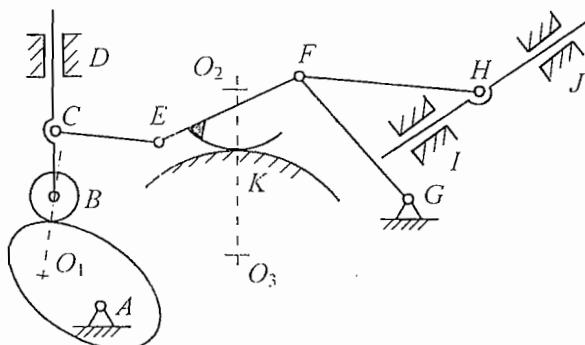


图1

二、(15分) 图2所示运动链，已知 $l_{AB}$ 为最短杆， $l_{AD}$ 为最长杆，且 $l_{AB}+l_{AD} < l_{BC}+l_{CD}$ 。

1. 指出该运动链中的整转副和摆转副；

2. 如果想获得输入运动为转动，输出运动分别为往复摆动和整周转动的两种机构，应如何选择机构的原动件、从动件和机架？

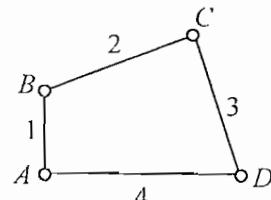


图2

三、(20分) 图3所示机构中，已知 $l_{AB}=150\text{mm}$ ， $l_{BC}=260\text{mm}$ ， $l_{CD}=255\text{mm}$ ， $l_{AD}=400\text{mm}$ ， $E$ 点位于 $BC$ 中点， $\varphi_1=75^\circ$ ，原动件角速度 $\omega_1=10\text{rad/s}$ ，逆时针方向。

1. 自选长度比例尺 $\mu_l$ ，画出机构运动简图；

2. 用相对运动图解法，求构件6的速度 $v_6$ （自选速度比例尺 $\mu_v$ ，写出矢量方程并作出速度多边形，若应用了速度影像原理，应作出说明）。

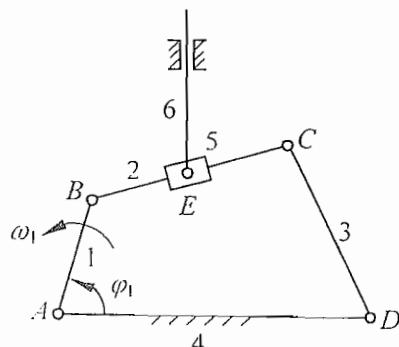


图3

四、(20分)按要求回答下列问题并设计机构。

1. 已知曲柄滑块机构，曲柄为主动件，滑块的行程  $H=240\text{mm}$ ，曲柄长  $l_{AB}=100\text{mm}$ ，连杆长  $l_{BC}=400\text{mm}$ ，该机构有无急回特性？若有急回特性，请确定其行程速度变化系数  $K=?$
2. 画出该机构的机构运动简图及其最小传动角位置，并作图求最小传动角  $\gamma_{\min}=?$
3. 已知曲柄摇杆机构  $ABCD$ ，其行程速度变化系数  $K=1.0$ ，摇杆长  $l_{CD}=190\text{mm}$ ，摆角  $\psi=40^\circ$ ，机架长  $l_{AD}=250\text{mm}$ ，试确定该四杆机构中  $l_{AB}$ 、 $l_{BC}$  长度各为多少？(方法不限，均要求保留作图线，写出各杆实际长度值)

五、(20分)偏置式移动平底从动件盘形凸轮机构中，凸轮为一偏心圆，圆心在  $O$  点，半径  $R=80\text{mm}$ ，凸轮转动中心在  $A$  点， $OA=50\text{mm}$ ，从动作导路偏置在凸轮转动中心的右侧，与  $OA$  垂直且平分  $OA$ ，凸轮以角速度  $\omega_1=10\text{rad/s}$  逆时针方向转动。

1. 自选长度比例尺  $\mu_l$ ，画出  $OA$  处于水平位置，且凸轮圆心  $O$  位于其转动中心  $A$  的右侧时的机构运动简图；
2. 计算凸轮的基圆半径  $r_b$  并在图中画出凸轮的基圆和偏距圆；
3. 在图中标出从动件在该位置时的位移  $s$ ；
4. 在图中标出机构该位置的压力角  $\alpha$  并说明通常将从动件的平底设计成与导路垂直的原因；
5. 计算出机构处于图示位置时从动件的移动速度  $v$ 。

六、(20分)一对正常齿制外啮合标准直齿圆柱齿轮传动，已知传动比  $i=2$ ，模数  $m=4\text{mm}$ ，压力角  $\alpha=20^\circ$ 。

1. 若按标准中心距安装， $a=120\text{mm}$ ，试确定：(1)两齿轮齿数  $z_1$ 、 $z_2$ ；(2)啮合角  $\alpha'$ ；(3)节圆半径  $r'_1$ 、 $r'_2$ ；
2. 若实际中心距  $a'=125\text{mm}$ ，两轮齿数不变，但应满足无齿侧间隙啮合条件，试求：(1)啮合角  $\alpha'$ ；(2)节圆半径  $r'_1$ 、 $r'_2$ ；(3)应采用何种传动类型？

七、(20分)图4所示轮系中，各齿轮模数相同，且均为标准齿轮，齿数分别为： $z_2=14$ ， $z_4=z_4'=50$ ， $z_5=20$ ， $z_6=15$ ，主动轮1为右旋蜗杆， $z_1=1$ ， $z_2=30$ ，蜗杆转向如图4所示，试确定：

1. 齿数  $z_3=?$
2. 计算轮系传动比  $i_{44}'$ ；
3. 确定齿轮  $2'$  和  $4$  的转向(用从蜗轮的左端面方向看为逆时针或顺时针方向说明)。

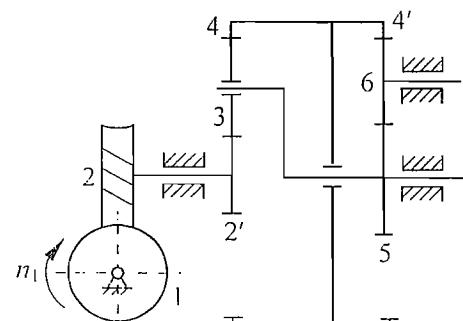


图4

八、(15分)图5(a)所示传动机构中，轮1为主动件，其上作用的驱动力矩  $M_1$  为常数，轮2上作用有阻力矩  $M_2$ ，其值随轮2的转角  $\varphi$  作周期性变化：当轮2由  $0^\circ$  转至  $120^\circ$  时，其变化关系如图5(b)所示；当轮2由  $120^\circ$  转至  $360^\circ$  时， $M_2=0$ 。轮1的平均角速度  $\omega_m=50\text{rad/s}$ ，两轮的齿数为  $z_1=20$ ， $z_2=40$ 。以轮1为等效构件，试求：

1. 等效阻力矩  $M_r$ ;
  2. 在稳定运转阶段的等效驱动力矩  $M_d$ ;
  3. 为减小速度波动，在轮 1 轴上装置飞轮，若要求速度不均匀系数  $\delta=0.05$ ，不计轮 1 和轮 2 的转动惯量，计算所加飞轮的转动惯量  $J_F=?$  ( $J_F=\Delta A_{max}/(\omega_m^2[\delta])$ ， $\Delta A_{max}$  为最大盈亏功)

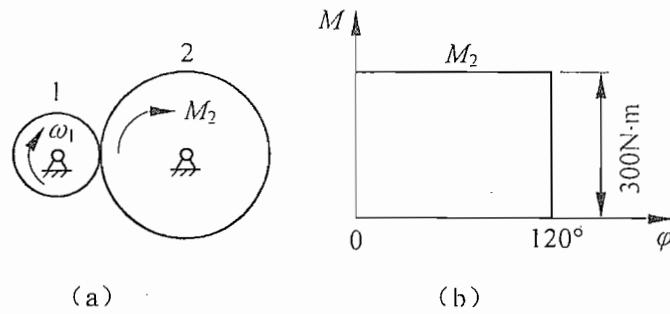


圖 5