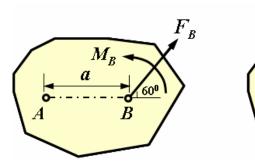
理论力学 AI(2008-2009)

一、概念题(30分,每空3分)

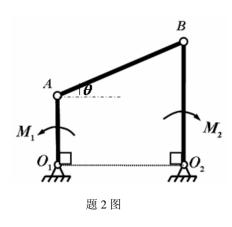
1. 某平面任意力系向 A、B 两点简化的结果均为一个力和一个力偶,若已知向 B 点简化的力为 F_B 、力偶为 M_B ,且 F_B 与 AB 连线的夹角为 60^0 ,AB=a,如题图 1 所示。

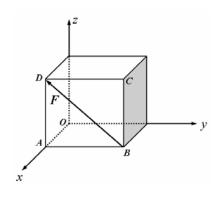
则该力系向 A 点简化所得的力为 $\underline{\vec{F}_A} = \underline{\vec{F}_B}$, 力偶为 $M_A = M_B + \frac{\sqrt{3}}{2} a F_B$ 。



题 1 图

2. 如图所示的铰接四连杆机构 OABD,在杆 O_1A 和 O_2B 上分别作用着矩为 M_1 和 M_2 的力偶,而使机构在图示位置处于平衡。已知 OA=r, $O_2B=2r$, $\theta=30^\circ$,不计各杆自重,则 M_1 和 M_2 之间的关系为 $M_2=2M_1$ 。

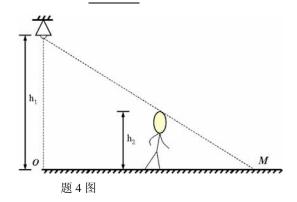


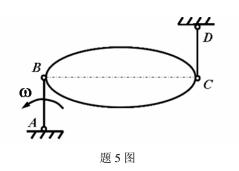


题 3 图

3. 在边长为 a 的正六面体的侧面上作用一力 F , 力 F 对 x 轴之矩为 $\frac{\sqrt{2}}{2}aF$; 力 F 对 y 轴之矩为 $-\frac{\sqrt{2}}{2}aF$ 。

4. 一人高 h_2 ,在路灯下以匀速 V_C 行走,灯距地面的高为 h_1 ,则人影的顶端 M 沿地面 移动的速度为





5. 薄板 BC 用等长的杆 AB、CD 支承,如图所示。在其自身平面内运动,在图示瞬时, $AB \perp BC$, $BC \perp CD$ 。若杆 AB 以匀角速度 ω 转动,则 B (注:下面各速度和加速度均为 矢量)。

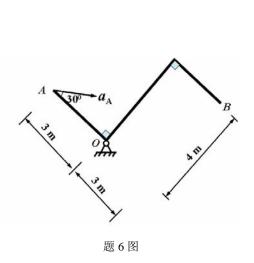
A.
$$v_B = v_C$$
, $a_B = a_C$ B. $v_B = v_C$, $a_B \neq a_C$

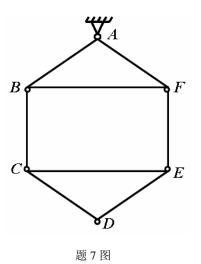
B.
$$v_B = v_C$$
, $a_B \neq a_C$

C.
$$\omega_{BC}=0$$
, $\alpha_{BC}=0$ D. $\omega_{BC}\neq 0$, $\alpha_{BC}\neq 0$

$$D. \omega_{BC} \neq 0, \alpha_{BC} \neq 0$$

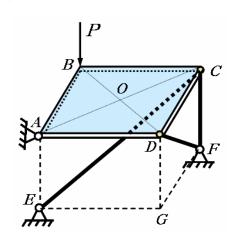
6、双直角曲杆可绕 O 轴转动,图示瞬时 A 点的加速度 $a_A=30$ cm/s²,方向如图所示。则 B 点的加速度大小为 $a_B = 50 \text{cm/s}^2 \text{ cm/s}^2$,方向与直线 OB 成 _30°_ 角。





7. 用八根直杆铰接成正六边形,挂于A点,如图所示。设六边的每根匀质杆长为l,重P, 且不计 BF、CE 杆的重量。则 CE 杆的内力为 $-\frac{\sqrt{3}}{2}P$ (注:负号表示受压)。

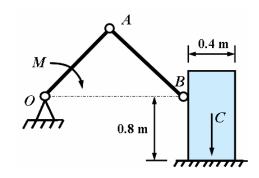
二、正方形薄板由球铰链 A 以及三根连杆 CE、CF、DF 支持成水平位置,如图所示。已知 AE=DG=CF,并不计薄板和各连杆的重量,试证: (1) 当铅垂力 P 作用于 B 点时,板不能平衡; (2) 当铅垂力作用于板中点 O 时,则为静不定问题。(6分)



证明: 取正方形薄板为研究对象

- (1) 由于对轴 AF 之矩 $\sum M_{AF}(\vec{F}) = BO \cdot P \neq 0$,故板不能平衡。
- (2) 由于所有力对轴 AF 之矩恒为零,则独立平衡方程数目最多只有 5 个,而未知约束力的数目为 6 个,故为静不定问题。

三、在图示机构中,杆 OA、AB 长度均为 l=1 m,且互相垂直,其重量不计。长方体 C 的重为 P=500 N,它与地面的摩擦系数 f=0.35,O 为固定支座,A、B 为铰链。在 OA 杆上作用一力偶矩为 M 的力偶。求图示位置欲使机构平衡时 M 的最大值。(15 分)

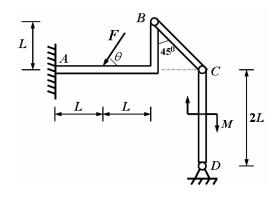


答案:

 $M_{\rm max} = 353.55 \,\rm N$

注: 本题目需考虑翻倒和滑动两种临介情况。

四、在图示结构中,已知: F=10 kN, M=56 kN・m, $\theta=60^{\circ}$,L=2 m; B、C 处为 铰接,各杆件的自重不计。试求: (1) 固定端支座 A 的反力; (2) 支座 D 的约束反力。 (18 分)

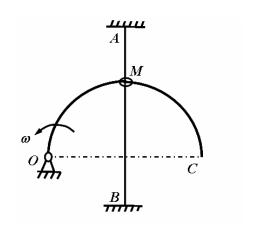


答案:

(1)
$$F_{Ax} = 9 \text{ kN }$$
 (←); $F_{Ay} = 22.66 \text{ kN } (\uparrow)$; $M_A = 101.32 \text{ kN} \cdot \text{m}$ (逆时针)。

(2)
$$F_D = \frac{M}{L\sqrt{2}} = 19.80 \,\text{kN}$$
 $\vec{\pi} = 5 \,\text{kN}$

五、如图所示平面机构中,半径为R的半圆环OC与固定竖直杆AB的交点处套有小环M,半圆环OC绕垂直于图面的水平轴O以匀角速度 ω 转动,从而带动小环M运动。在图示瞬时,OC连线垂直于AB杆。试用点的合成运动理论求该瞬时小环M的绝对速度和绝对加速度的大小。(16分)

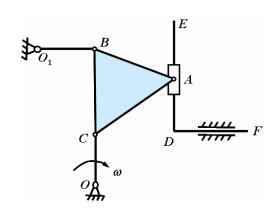


答案:

该瞬时小环 M 的绝对速度 $v_M = R\omega$ (\uparrow)

该瞬时小环M的绝对加速度的大小为 $a_M = 0$

六、如图所示平面机构, O_1B 和杆 OC 的长度均为 r,等边三角形板 ABC 的边长为 2r,三个顶点分别与杆 O_1B 、OC 及套筒铰接,直角弯杆 EDF 穿过套筒 A,其 DF 段置于水平槽内。在图示瞬时,杆 O_1B 水平,B、C、O 三点在同一铅垂线上;杆 OC 的角速度为 ω ,角加速度为零。试求此瞬时杆 EDF 的速度和加速度。(15 分)



答案:

三角板角速度: $\omega_{ABC} = \frac{\omega}{2}$ (逆时针);

滑块 A 的速度大小: $v_A = r\omega$

此瞬时杆 *EDF* 的速度: $v_{EDF} = \frac{r\omega}{2}$ (\rightarrow)

三角板角加速度: $\alpha_{ABC} = 0$;

滑块 A 的加速度大小: $a_A = \frac{\sqrt{7}}{2} r \omega^2$

此瞬时杆 *EDF* 的加速度: $a_{EDF} = \frac{\sqrt{3}r\omega^2}{4}$ (←)