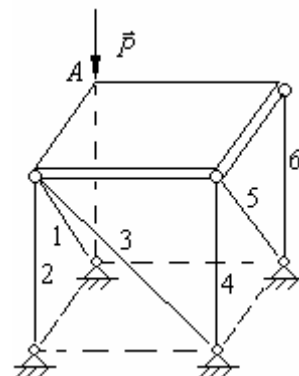
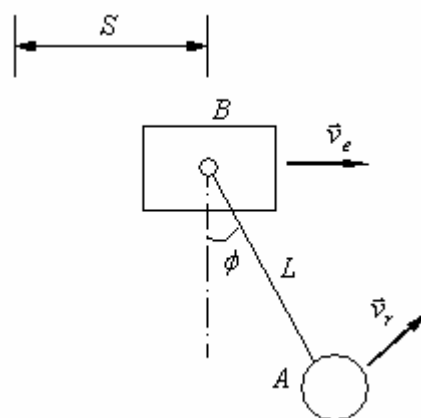


二、填空题（每题 5 分。请将简要答案填入划线内。）

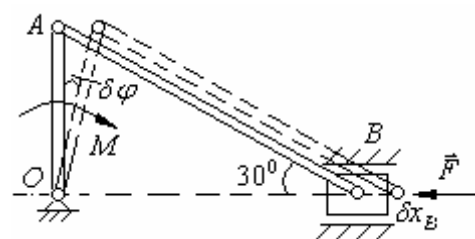
1. 图示矩形板（重量不计）用六根直杆固定的地面上（各杆重均不计）；杆端均为光滑球铰链。在 A 点作用铅直力 \bar{P} ，则其中内力为零的杆是_____杆 1、3、5；_____。



2. 如图所示，已知物块 B 按 $s = a + b \sin \phi$ 运动、且 $\phi = \omega t$ （其中 a 、 b 、 ω 均为常量），杆长 L 。若取小球 A 为动点，物体 B 为动坐标，则牵连速度 $v_e = \underline{b\omega \cos \omega t}$ ；_____，相对速度 $\underline{v_r = L\omega}$ （方向由图表示）。



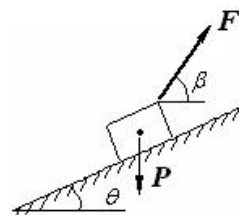
3. 图示曲柄连杆机构，已知曲柄 OA 长 L ，重量不计，连杆 AB 长 $2L$ ，重 P ，受矩为 M 的力偶和水平力 F 的作用，在图示位置平衡。若用虚位移原理求解，则必要的虚位移之间的关系为 $\underline{L \cdot \delta \phi = \delta x_B}$ （方向在图中画出），力 F



的大小为 $\underline{F = \frac{M}{L}}$ 。

三. 计算题 (本题 10 分)

在图示物块中, 已知: \vec{P} 、 θ 接触面间的摩擦角 φ_m 。试问: ① β 等于多大时向上拉动物块最省力; ② 此时所需拉力 F 为多大。



三. 解:

(1) 研究物块, 作受力图, 列平衡方程:

$$\sum F_x = 0, \quad F \cos(\beta - \theta) - P \sin \theta - F_S = 0 \quad (1)$$

$$\sum F_y = 0, \quad F \sin(\beta - \theta) - P \cos \theta + F_N = 0 \quad (2)$$

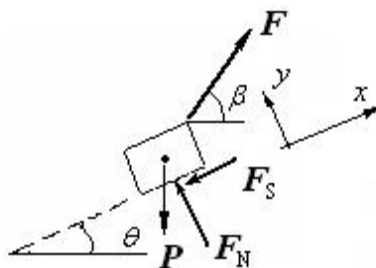
$$\text{临界平衡条件} \quad F_S = f_S F_N = F_N \tan \varphi_m \quad (3)$$

③代入①, ①+② $\tan \varphi_m$, 得

$$F \cos(\beta - \theta) + F \sin(\beta - \theta) \cdot \tan \varphi_m - P \sin \theta - P \cos \theta \cdot \tan \varphi_m = 0$$

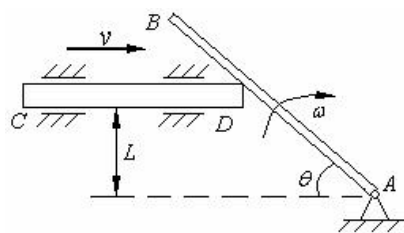
$$\Rightarrow F = \frac{P(\sin \theta + \cos \theta \cdot \tan \varphi_m)}{\cos(\beta - \theta) + \sin(\beta - \theta) \cdot \tan \varphi_m} = \frac{P \cdot \sin(\theta + \varphi_m)}{\cos(\beta - \theta - \varphi_m)}$$

当 $\beta = \theta + \varphi_m$ 时, $P_{\min} = P \cdot \sin(\theta + \varphi_m)$ 。



四、计算题（本题 10 分）

杆 CD 可沿水平槽移动，并推动杆 AB 绕轴 A 转动， L 为常数。试用点的合成运动方法求图示位置 $\theta = 30^\circ$ 时杆 CD 的绝对速度 v 。已知杆 AB 的角速度为 ω 。



四. 解:

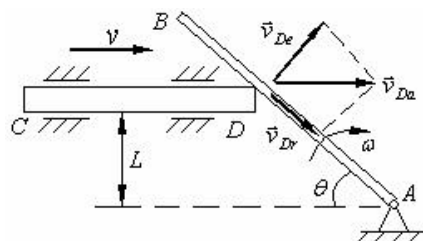
以杆 CD 端点 D 为动点，动系建于 AB 杆上，定系建于地面。由点的速度合成定理：

$$\vec{v}_{Da} = \vec{v}_{De} + \vec{v}_{Dr}$$

$$v_{Da} \cdot \sin \theta = v_{De} \quad ,$$

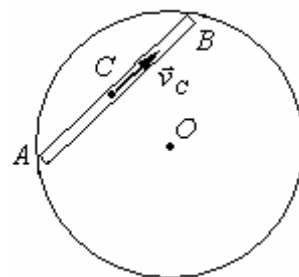
$$v_{De} = AD \cdot \omega_{AB} = \frac{L}{\sin \theta} \omega$$

$$\Rightarrow v = v_{Da} = \frac{v_{De}}{\sin \theta} = \frac{L}{\sin^2 \theta} \omega = 4L\omega$$



五、计算题（本题 10 分）

图示匀质细杆的端点 A 、 B 在固定圆环中沿壁运动。已知：杆长为 L 、重为 P ，质心 C 的速度大小为 v_C （常数），圆环半径为 r 。试求惯性力系向圆心 O 简化的结果。



五. 解：

匀质细杆 AB 作定轴转动，其转动角加速度 $\alpha = 0$ ，其质心加速度

$$a_C^r = OC \cdot \alpha = 0, \quad a_C^n = \frac{v_C^2}{OC} = \frac{v_C^2}{\sqrt{r^2 - L^2/4}},$$

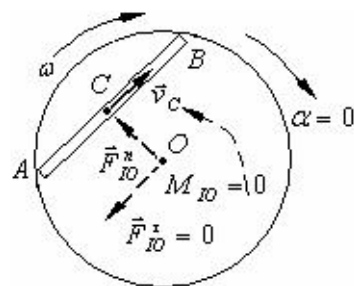
其惯性力系向圆心 O 简化结果（大小）：

$$M_{IO} = J_O \cdot \alpha = 0;$$

$$F_{IO}^r = Ma_C^r = 0,$$

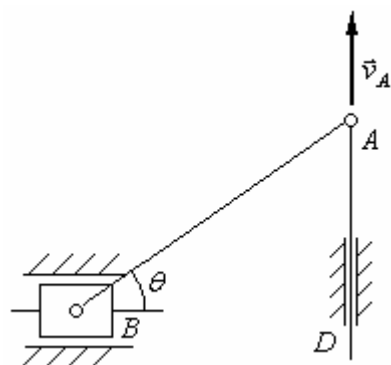
$$F_{IO}^n = Ma_C^n = \frac{P}{g} \frac{v_C^2}{\sqrt{r^2 - L^2/4}}.$$

方向如图所示。



六、计算题（本题 10 分）

图示平面机构。已知：杆 AD 以 $v_A = 0.3 \text{ m/s}$ 匀速向上移动， $AB = 0.2 \text{ m}$ 。试求：当 $\theta = 30^\circ$ 时，滑块 B 沿水平导槽的速度和加速度。



六. 解:

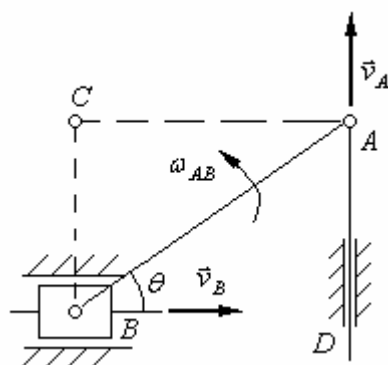
(1) 求滑块 B 的速度:

根据 A 、 B 速度方向可知 C 为杆 AB 的速度瞬心。

即有

$$CA \cdot \omega_{AB} = v_A$$

$$\Rightarrow \omega_{AB} = \frac{v_A}{CA} = \frac{v_A}{AB \cos \theta}$$



$$v_B = CB \cdot \omega_{AB} = AB \sin \theta \cdot \frac{v_A}{AB \cos \theta} = v_A \tan \theta = 0.1\sqrt{3} \text{ m/s}$$

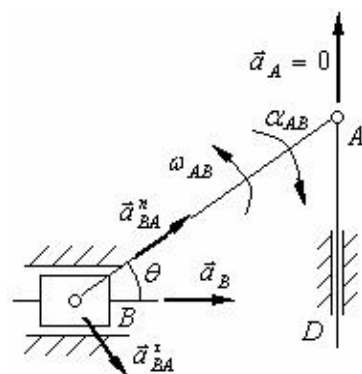
(2) 求滑块 B 的加速度:

以 A 为基点， B 为动点， $a_A = 0$ ，根据加速度合成的基点法:

$$\vec{a}_B = \vec{a}_A + \vec{a}_{BA}^{\tau} + \vec{a}_{BA}^n = \vec{a}_{BA}^{\tau} + \vec{a}_{BA}^n$$

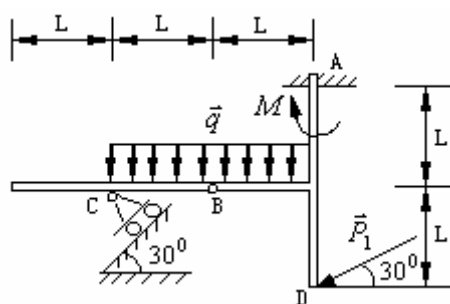
在 BA 方向投影得 $a_B \cos \theta = a_{BA}^n$

$$\Rightarrow a_B = \frac{a_{BA}^n}{\cos \theta} = \frac{AB \cdot \omega_{AB}^2}{\cos \theta} = 0.4\sqrt{3} \text{ m/s}^2$$



七、计算题（本题 15 分）

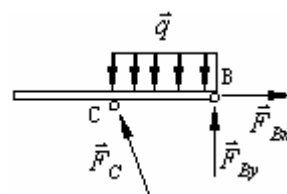
图示结构由丁字梁与直梁铰接而成，自重不计。已知：\$P_1 = 2 \text{ kN}\$，\$q = 0.5 \text{ kN/m}\$，\$M = 5 \text{ kN} \cdot \text{m}\$，\$L = 2 \text{ m}\$。试求支座 \$C\$ 及固定端 \$A\$ 的约束力。



七. 解：

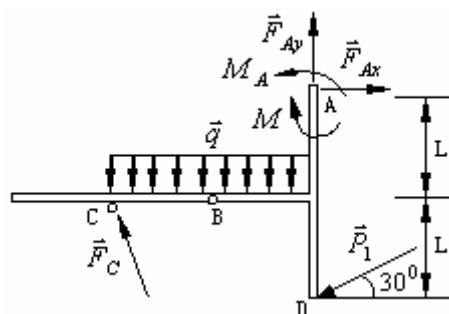
(1) 研究杆 \$BC\$，作受力图，列平衡方程：

$$\begin{aligned} \sum M_B(\vec{F}) &= 0, \quad F_C \cos 30^\circ \cdot L - qL \cdot \frac{L}{2} = 0 \\ \Rightarrow F_C &= \frac{\sqrt{3}}{3} qL = \frac{\sqrt{3}}{3} \text{ kN} \end{aligned}$$



(2) 研究整体，作受力图，列平衡方程：

$$\begin{aligned} \sum F_x &= 0, \quad -F_C \sin 30^\circ - P_1 \cos 30^\circ + F_{Ax} = 0 \\ \Rightarrow F_{Ax} &= F_C \sin 30^\circ + P_1 \cos 30^\circ = \frac{7}{6} \sqrt{3} \text{ kN} \\ \sum F_y &= 0, \quad F_C \cos 30^\circ - q \cdot 2L - P_1 \sin 30^\circ + F_{Ay} = 0 \\ \Rightarrow F_{Ay} &= -F_C \cos 30^\circ + q \cdot 2L + P_1 \sin 30^\circ = 2.5 \text{ kN} \end{aligned}$$



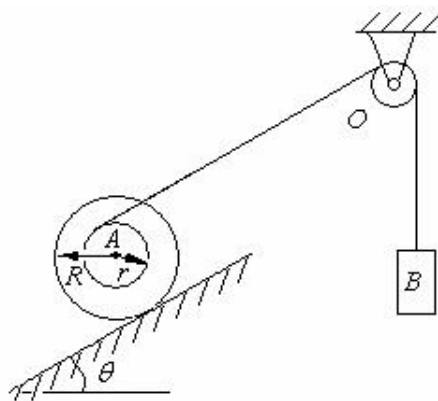
$$\sum M_A(\vec{F}) = 0,$$

$$M_A - M - P_1 \cos 30^\circ \cdot 2L + 2qL \cdot L - F_C \cos 30^\circ \cdot 2L - F_C \sin 30^\circ \cdot L = 0$$

$$\begin{aligned} \Rightarrow M_A &= M + P_1 \cos 30^\circ \cdot 2L - 2qL^2 + F_C \cos 30^\circ \cdot 2L + F_C \sin 30^\circ \cdot L \\ &= (3 + \frac{13}{3} \sqrt{3}) \text{ kN} \cdot \text{m} \end{aligned}$$

八、计算题（本题 15 分）

在图示机构中，鼓轮质量 $m = 30 \text{ kg}$ ，轮半径 $R = 30 \text{ cm}$ ，轮轴半径 $r = 15 \text{ cm}$ ，对中心轴 A 的回转半径 $\rho = 20 \text{ cm}$ ，沿斜面作纯滚动， $\theta = 30^\circ$ ，定滑轮 O 质量不计，绳的倾斜段与斜面平行。当物体 B 上升 2 m 时，其速度由 1.5 m/s 增中到 4.5 m/s ，试求物体 B 的质量。



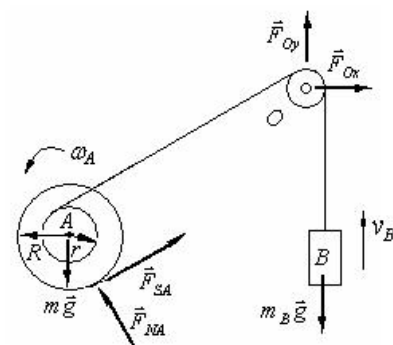
八. 解:

研究整体，作受力图，利用动能定理求解。

(1) 系统动能:

$$\begin{aligned} T_1 &= T_{A1} + T_{B1} = \left[\frac{1}{2} J_A \omega_{A1}^2 + \frac{1}{2} m_A v_{A1}^2 \right] + \frac{1}{2} m_B v_{B1}^2 \\ &= \left[\frac{1}{2} m \rho^2 \cdot \left(\frac{v_1}{R+r} \right)^2 + \frac{1}{2} m \cdot \left(R \cdot \frac{v_1}{R+r} \right)^2 \right] + \frac{1}{2} m_B v_1^2 \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} T_2 &= T_{A2} + T_{B2} = \left[\frac{1}{2} J_A \omega_{A2}^2 + \frac{1}{2} m_A v_{A2}^2 \right] + \frac{1}{2} m_B v_{B2}^2 \\ &= \left[\frac{1}{2} m \rho^2 \cdot \left(\frac{v_2}{R+r} \right)^2 + \frac{1}{2} m \cdot \left(R \cdot \frac{v_2}{R+r} \right)^2 \right] + \frac{1}{2} m_B v_2^2 \end{aligned}$$



这里 $v_1 = 1.5 \text{ m/s}$, $v_2 = 4.5 \text{ m/s}$, $s_B = 2 \text{ m}$

(2) 系统所受外力功，考虑到理想约束力做功之和为 0:

$$\sum W_{12} = -m_B g \cdot s_B + m g \cdot \left(R \cdot \frac{s_B}{R+r} \right) \sin \theta$$

(3) 根据动能定理:

$$T_2 - T_1 = \sum W_{12}$$

$$m \cdot \frac{\rho^2 + R^2}{2(R+r)^2} \cdot (v_2^2 - v_1^2) + \frac{1}{2} m_B (v_2^2 - v_1^2) = -m_B g \cdot s_B + m g \cdot \frac{R}{R+r} \cdot s_B \sin \theta$$

$$m_B = \frac{2g \cdot \frac{R}{R+r} \cdot s_B \sin \theta - \frac{\rho^2 + R^2}{(R+r)^2} \cdot (v_2^2 - v_1^2)}{v_2^2 - v_1^2 + 2g s_B} \cdot m = 0.793 \text{ kg}$$