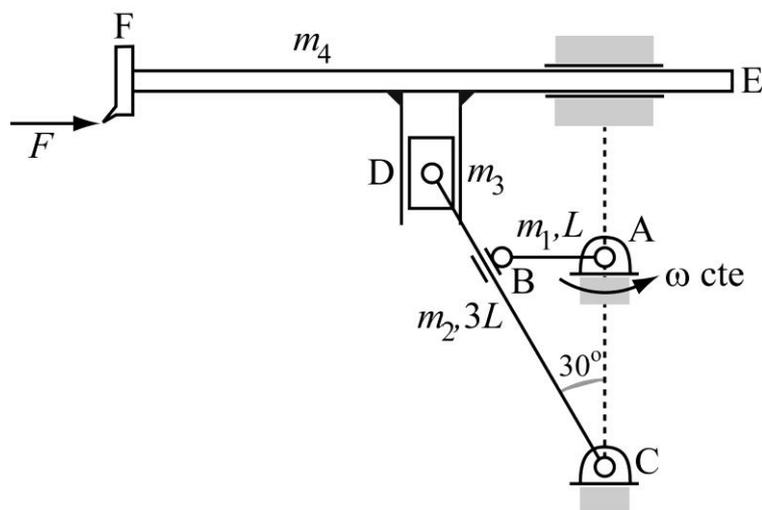


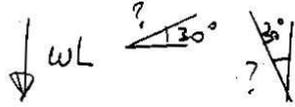
La figura muestra el mecanismo de una limadora, en la que la cuchilla del carnero lima la superficie de la pieza (no representada), ejerciendo para ello una fuerza F sobre la misma. El mecanismo se mueve merced a un motor rotativo situado en la articulación A, estando todo el sistema sometido a la acción de la gravedad, g . La manivela AB posee longitud L y masa m_1 . El balancín CD tiene longitud $3L$ y masa m_2 . El bloque D posee masa m_3 , está articulado al balancín CD, y puede deslizarse en el carril vertical que está rígidamente unido al carnero EF. El carnero EF tiene masa m_4 y puede deslizarse en una guía horizontal fija.



Si la manivela AB gira con velocidad angular constante ω saliente, según se indica en la figura, determinar, en la configuración representada del mecanismo:

- Velocidad angular de la barra CD y velocidad del carnero EF.
- Aceleración angular de la barra CD y aceleración del carnero EF.
- Las resultantes y momentos resultantes de las fuerzas de inercia que actúan sobre los elementos del mecanismo, dibujando dichas resultantes y momentos resultantes, así como el resto de fuerzas aplicadas, sobre el mecanismo.
- El par motor que deberá realizar el motor rotativo situado en A para que el movimiento sea el deseado.

a) $N_B = N_a + N_r$ (CD)

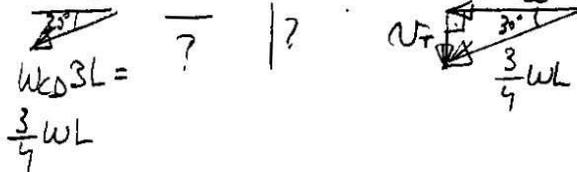


$N_a = \frac{WL}{2} = W_{CD} 2L \rightarrow$

$W_{CD} = \frac{W}{4}$ ↓

$N_r = \frac{\sqrt{3}}{2} WL$ ↓

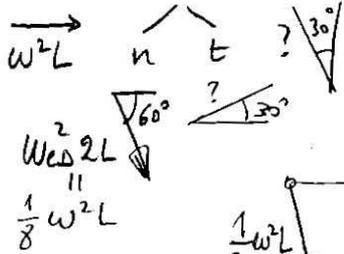
$N_D = N_a + N_r$ (EF)



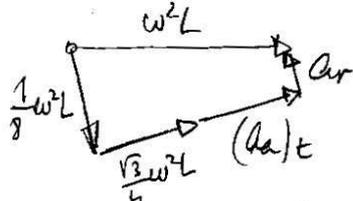
$N_a = \frac{3\sqrt{3}}{8} WL = N_{EF}$ ←

$N_r = \frac{3}{8} WL$ ↓

b) $a_B = a_a + a_r + a_{cr}$ (CD)



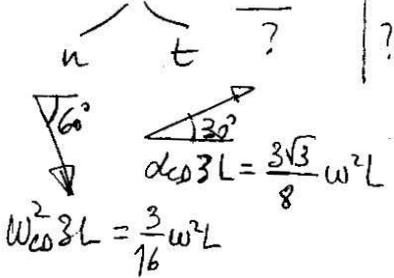
$2W_{CD} N_r = 2 \frac{W}{4} \frac{\sqrt{3}}{2} WL = \frac{\sqrt{3}}{4} W^2 L$



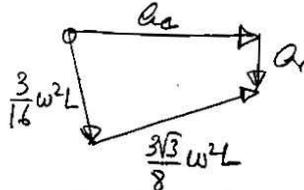
$\frac{\sqrt{3}}{2} W^2 L = \frac{\sqrt{3}}{4} W^2 L + (a_a)_t \Rightarrow (a_a)_t = \frac{\sqrt{3}}{4} W^2 L = a_{CD} 2L \Rightarrow$

$a_{CD} = \frac{\sqrt{3}}{8} W^2$ →

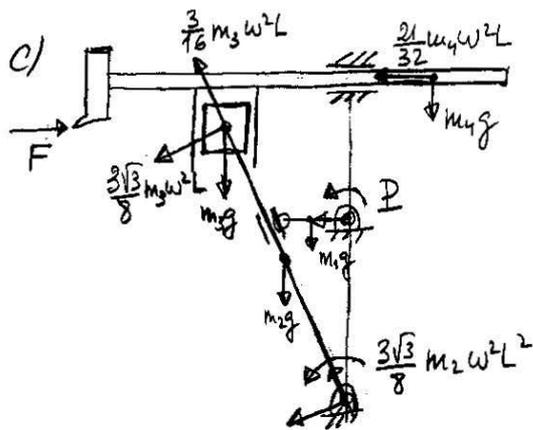
$a_D = a_a + a_r + a_{cr}$ (EF)



$2W_{EF} N_r = 0$



$a_a = \frac{3}{16} W^2 L \frac{1}{2} + \frac{3\sqrt{3}}{8} W^2 L \frac{\sqrt{3}}{2} = \frac{21}{32} W^2 L = a_{EF}$ →



$$I_{CD} \alpha_{CD} = \left[\frac{1}{3} m_2 (3L)^2 \right] \frac{\sqrt{3}}{8} \omega^2 =$$

$$= \frac{3\sqrt{3}}{8} m_2 \omega^2 L^2$$

d) Utilizando los ordenes seleccionados como virtuales,

$$\dot{W}^* = P \dot{w}^* + m_1 g \dot{w}_1^* \frac{L}{2} + \frac{3\sqrt{3}}{8} m_2 \omega^2 L^2 \frac{\dot{w}^*}{4} + m_2 g \left(\frac{\dot{w}^*}{4} \frac{3L}{2} \right) \frac{1}{2} +$$

$$+ \frac{3\sqrt{3}}{8} m_3 \omega^2 L \left(\frac{\dot{w}^*}{4} 3L \right) + m_3 g \left(\frac{\dot{w}^*}{4} 3L \right) \frac{1}{2} + \frac{21}{32} m_4 \omega^2 L \frac{3\sqrt{3}}{8} \dot{w}^* L$$

$$- F \frac{3\sqrt{3}}{8} \dot{w}^* L = 0$$

$$P = \frac{3\sqrt{3}}{8} FL - \frac{1}{2} m_1 g L - \frac{3}{16} m_2 g L - \frac{3}{8} m_3 g L -$$

$$- \frac{3\sqrt{3}}{32} m_2 \omega^2 L^2 - \frac{9\sqrt{3}}{32} m_3 \omega^2 L^2 - \frac{63\sqrt{3}}{256} m_4 \omega^2 L^2$$