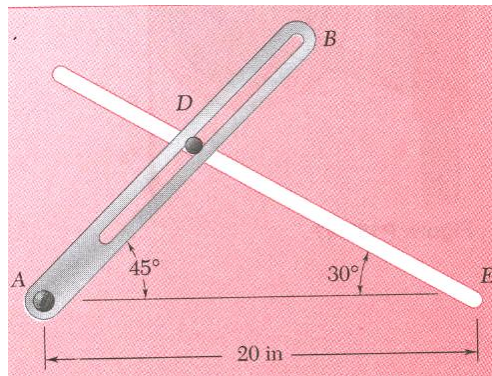


PRIMER EXAMEN DE DINÁMICA

1.- El Movimiento del pasador D se guía mediante una ranura cortada en la barra AB y una ranura cortada en una placa fija. Si en el instante indicado la barra AB gira con una velocidad angular de 3 rad/s y una aceleración angular de 5 rad/s², ambas en el sentido de las manecillas del reloj, determine la aceleración del pasador D.

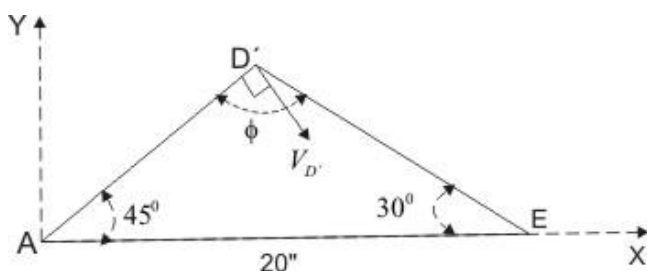


Solución

Marco móvil la barra AB.

1).- Cálculos elementales.

D' ∈ AB coincidente con D.



$$\phi = 180^\circ - 45^\circ - 30^\circ = 105^\circ$$

Por la Ley de senos:

$$\frac{AD'}{\text{sen}30^\circ} = \frac{AE}{\text{sen}\phi}$$

$$AD' = \frac{20 \text{ sen}30^\circ}{\text{sen}105^\circ} = 10.3528 \text{ plg}$$

2).- Cálculo de la velocidad y aceleración de D'.

$$\vec{V}_{D'} = \omega_{AB} * AD' (\cos 45^\circ \bar{i} - \text{sen} 45^\circ \bar{j}) = 3 * 10.3528 \left(\frac{\sqrt{2}}{2} \bar{i} - \frac{\sqrt{2}}{2} \bar{j} \right)$$

$$\vec{V}_{D'} = 31.058 \left(\frac{\sqrt{2}}{2} \bar{i} - \frac{\sqrt{2}}{2} \bar{j} \right) \quad \left(\frac{\text{plg}}{\text{s}} \right)$$

$$\vec{a}_{D'} = \alpha_{AB} * AD' \left(\frac{\sqrt{2}}{2} \bar{i} - \frac{\sqrt{2}}{2} \bar{j} \right) + \omega_{AB}^2 * AD' \left(-\frac{\sqrt{2}}{2} \bar{i} - \frac{\sqrt{2}}{2} \bar{j} \right)$$

$$\vec{a}_{D'} = 5 * 10.3528 (\cos 45^\circ \bar{i} - \text{sen} 45^\circ \bar{j}) + 3^2 * 10.3528 \left(-\frac{\sqrt{2}}{2} \bar{i} - \frac{\sqrt{2}}{2} \bar{j} \right)$$

$$\vec{a}_{D'} = 51.769 \left(\frac{\sqrt{2}}{2} \bar{i} - \frac{\sqrt{2}}{2} \bar{j} \right) + 93.175 \left(-\frac{\sqrt{2}}{2} \bar{i} - \frac{\sqrt{2}}{2} \bar{j} \right) \quad \left(\frac{\text{plg}}{\text{s}^2} \right)$$

3).- Cálculo del movimiento de D, respecto a la barra AB.

$$\vec{r}_{AD} = 10.3528 (\cos 45^\circ \bar{i} + \text{sen} 45^\circ \bar{j}) \quad (\text{plg})$$

$$\vec{v}_{D/AB} = v \left(\frac{\sqrt{2}}{2} \bar{i} + \frac{\sqrt{2}}{2} \bar{j} \right) \quad \text{y} \quad \vec{a}_{D/AB} = a \left(\frac{\sqrt{2}}{2} \bar{i} + \frac{\sqrt{2}}{2} \bar{j} \right)$$

4).- Cálculo de la velocidad y aceleración de D.

$$\vec{V}_D = V_D (\cos 30^\circ \bar{i} - \text{sen} 30^\circ \bar{j}) = \vec{v}_{D/AB} + \vec{V}_{D'} = v \left(\frac{\sqrt{2}}{2} \bar{i} + \frac{\sqrt{2}}{2} \bar{j} \right) + 31.058 \left(\frac{\sqrt{2}}{2} \bar{i} - \frac{\sqrt{2}}{2} \bar{j} \right)$$

Igualando componentes:

$$\left. \begin{aligned} V_D \cos 30^\circ &= 31.058 \frac{\sqrt{2}}{2} + v \frac{\sqrt{2}}{2} \\ V_D \cos 30^\circ &= 31.058 \frac{\sqrt{2}}{2} - v \frac{\sqrt{2}}{2} \end{aligned} \right\} \text{tg} 30^\circ = \frac{21.961 - 0.7071 v}{21.961 + 0.7071 v}$$

$$V_D = 32.15 \frac{\text{pls}}{\text{s}} \quad \text{y} \quad v = 8.322 \frac{\text{plg}}{\text{s}}$$

$$\bar{a}_D = a_D (\cos 30^\circ \bar{i} - \sin 30^\circ \bar{j}) = \bar{a}_D + \bar{a}_{D/AB} + 2\bar{\omega}_{AB} \times \bar{r}_{AD}$$

$$2\bar{\omega}_{AB} \times \bar{r}_{AD} = -6 \bar{k} \times 8.322 \left(\frac{\sqrt{2}}{2} \bar{i} + \frac{\sqrt{2}}{2} \bar{j} \right) = 49.932 \left(\frac{\sqrt{2}}{2} \bar{i} + \frac{\sqrt{2}}{2} \bar{j} \right)$$

Igualando Componentes:

$$a_D \cos 30^\circ = 51.769 \frac{\sqrt{2}}{2} - 93.175 \frac{\sqrt{2}}{2} + a \cos 45^\circ + 49.936 \frac{\sqrt{2}}{2}$$

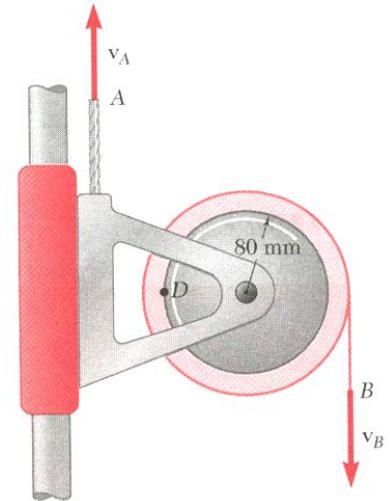
$$a_D \sin 30^\circ = 51.769 \frac{\sqrt{2}}{2} + 93.175 \frac{\sqrt{2}}{2} + a \sin 45^\circ + 49.936 \frac{\sqrt{2}}{2}$$

Operando se tiene:

$$a_D = 105.3 \text{ plg/s}^2 \quad y \quad a = 120.4 \text{ plg/s}^2$$

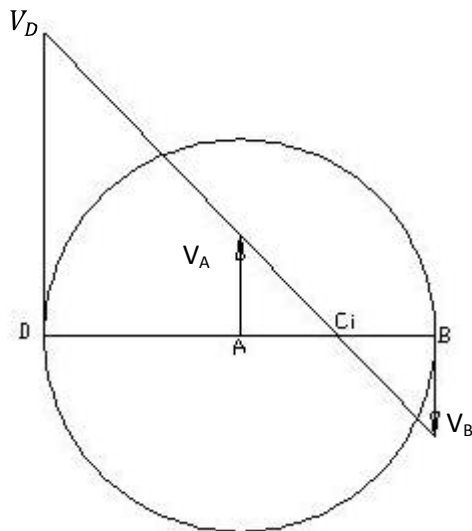
$$\bar{a}_D = 105.3 (\cos 30^\circ \bar{i} - \sin 30^\circ \bar{j}) \quad \left(\frac{\text{plg}}{\text{s}^2} \right)$$

2.- El carrete de cinta que se muestra y el armazón en el que se monta se jalan hacia arriba a una velocidad $v_A = 750 \text{ mm/s}$. Si el carrete de 80 mm de radio tiene una velocidad angular de 15 rad/s en el sentido del movimiento de las manecillas del reloj y en el instante mostrado el espesor total de la cinta en el carrete es de 20 mm, determine: a) el centro instantáneo de velocidad nula del carrete, b) las velocidades de los puntos B y D.



Solución

1).- Ubicación del centro instantáneo de velocidad cero



$$AC_i = \frac{V_A}{\omega} = \frac{750}{15} = 50 \text{ mm}$$

$$C_iB = 80 + 20 - 50 = 50 \text{ mm}$$

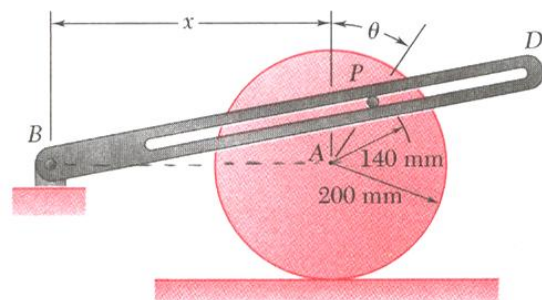
$$C_iD = 80 + 50 = 130 \text{ mm}$$

2) Calculo de la velocidad de "B" y "D"

$$V_B = C_iB * \omega = 50 * 15 = 750 \text{ mm/s} \downarrow$$

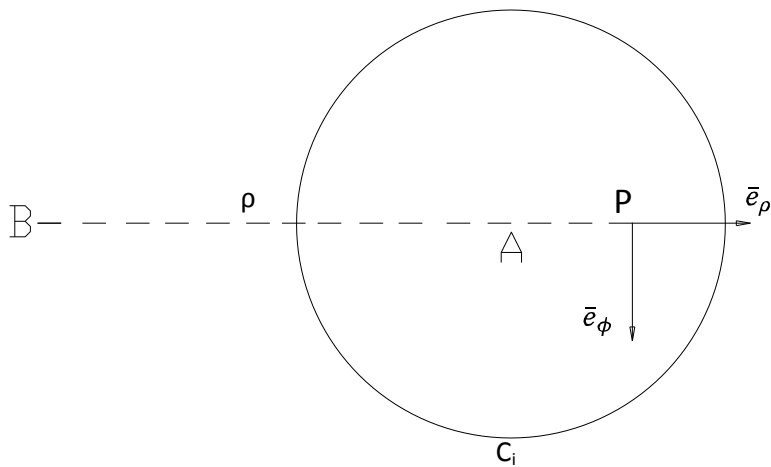
$$V_D = C_iD * \omega = 130 * 15 = 1950 \text{ mm/s} \uparrow$$

3.- El pasador P está unido a la rueda que se muestra y se desliza en una ranura cortada en la barra BD. La rueda gira hacia la derecha sin deslizarse con una velocidad angular constante de 20 rad/s. Si se sabe que $x = 480 \text{ mm}$ cuando $\theta = 0^\circ$. Usando coordenadas polares, determine: la aceleración angular de la barra y la aceleración del pasador P con respecto a la barra cuando $\theta = 90^\circ$.



Solución

1).- Orientación de los vectores unitarios e identificación de los parámetros que definen le movimiento en coordenadas polares.



$$\rho = X + r\theta + AP = 0.48 + 0.2 * \left(\frac{\pi}{2}\right) + 0.14$$

$$\rho = 0.934 \text{ m}$$

$$\dot{\rho} = ?$$

$$\ddot{\rho} = ?$$

$$\dot{\phi} = ?$$

$$\ddot{\phi} = ?$$

2).- Calculo de la velocidad y aceleración de "P" usando coordenadas polares y tomando como punto base a "B".

$$\vec{v}_P = \dot{\rho}\vec{e}_\rho + \rho\dot{\phi}\vec{e}_\phi = \dot{\rho}\vec{e}_\rho + 0.934\dot{\phi}\vec{e}_\phi \quad \dots\dots\dots(1)$$

$$\vec{a}_P = (\ddot{\rho} - \rho\dot{\phi}^2)\vec{e}_\rho + (2\dot{\rho}\dot{\phi} + \rho\ddot{\phi})\vec{e}_\phi = (\ddot{\rho} - 0.934\dot{\phi}^2)\vec{e}_\rho + (2\dot{\rho}\dot{\phi} + 0.934\ddot{\phi})\vec{e}_\phi \quad \dots(2)$$

3).- Calculo de la velocidad y aceleración de "P" como parte del disco que rueda.

$$\vec{v}_P = \omega_D \vec{e}_z * \vec{r}_{CiP} = 20\vec{e}_z * (0.14\vec{e}_\rho - 0.2\vec{e}_\phi) = 4\vec{e}_\rho + 2.8\vec{e}_\phi \quad \dots\dots\dots(3)$$

Igualando componentes de (1) y (3)

$$\dot{\rho} = 4 \text{ m/s}$$

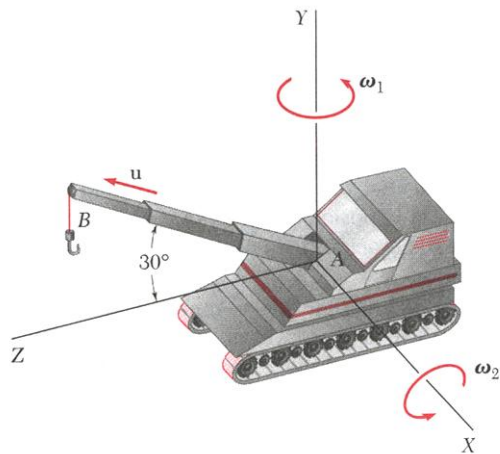
$$0.934\dot{\phi} = 2.8 \quad \longrightarrow \quad \dot{\phi} = 2.998 \text{ rad/s}$$

$$\vec{a}_P = \vec{\overset{\circ}{a}}_A - \omega^2 \vec{r}_{AB} = -400(0.14\vec{e}_\rho) = -56\vec{e}_\rho \text{ m/s}^2 \quad \dots\dots\dots(4)$$

Igualando componentes de (2) y (4)

$$\ddot{\rho} - 0.934 * 2.998^2 = -56 \quad \longrightarrow \quad \ddot{\rho} = -47.6 \text{ m/s}^2 = a_{P/AB}$$

$$2*4*2.998+0.934\ddot{\phi} = 0 \quad \longrightarrow \quad \ddot{\phi} = -25.68 \text{ rad/s}^2 = \dot{\omega}_{AD}$$



4.- La grúa que se muestra gira a la razón constante $\omega_1 = 0.25$ rad/s, simultáneamente, la pluma telescópica desciende a una velocidad constante $\omega_2 = 0.40$ rad/s. Si se sabe que en el instante indicado la longitud de la pluma es de 6 m y que aumenta a la velocidad constante $u = 0.45$ m/s. Usando coordenadas cilíndricas, determine la velocidad y la aceleración del punto B.

Solución

1).- Orientación de los vectores unitarios e identificación de los parámetros que definen el movimiento en coordenadas cilíndricas.

$$\rho = 6 \cos 30^\circ$$

$$\rho = 5.196 \text{ m.}$$

$$\dot{\rho} = (u \cos 30^\circ) + (6 \omega_2 \sin 30^\circ) = (0.45 \cos 30^\circ + 6 * 0.4 * \sin 30^\circ)$$

$$\dot{\rho} = 1.59 \text{ m/s.}$$

$$\ddot{\rho} = (-\omega_2^2 r_{AB} \cos 30^\circ) + (2 \omega_2 u \sin 30^\circ) = (-0.4^2 * 6 * \cos 30^\circ) + (2 * 0.4 * 0.45 * \sin 30^\circ)$$

$$\ddot{\rho} = -0.651 \text{ m/s}^2.$$

$$\dot{\phi} = \omega_1 = 0.25 \text{ rad/s.}$$

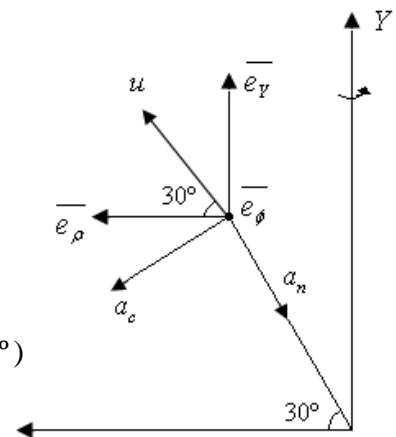
$$\ddot{\phi} = 0 \text{ rad/s}^2$$

$$\dot{Y} = (u \sin 30^\circ) - (6 \omega_2 \cos 30^\circ) = (0.45 \sin 30^\circ) - (6 * 0.4 * \cos 30^\circ)$$

$$\dot{Y} = -1.853 \text{ m/s}$$

$$\ddot{Y} = (-\omega_2^2 r_{AB} \sin 30^\circ) - (2 * 0.4 * 0.45 \cos 30^\circ)$$

$$\ddot{Y} = -0.792 \text{ m/s}^2$$

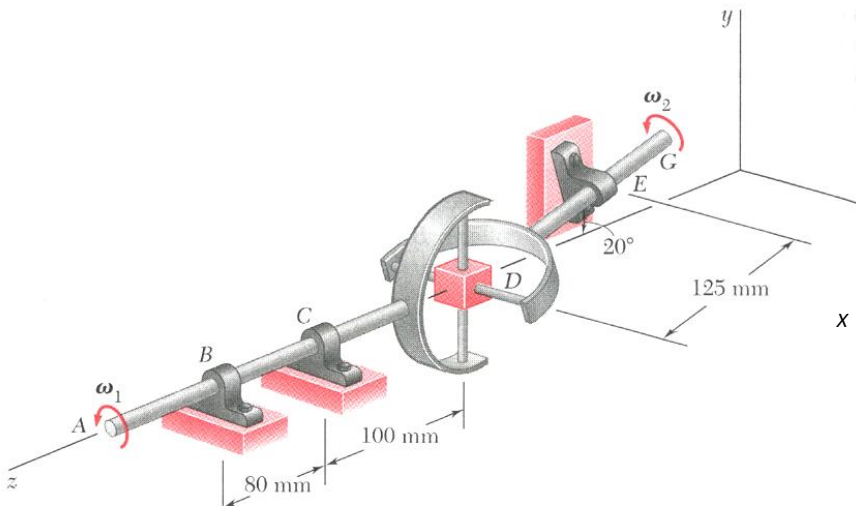


2).- Cálculo de la velocidad y aceleración de B.

$$\overline{V}_B = \dot{\rho} \overline{e}_\rho + \rho \dot{\phi} \overline{e}_\phi + \dot{Y} \overline{e}_Y = 1.59 \overline{e}_\rho + 5.196 * 0.25 \overline{e}_\phi - 1.853 \overline{e}_Y$$

$$\overline{V}_B = 1.59 \overline{e}_\rho + 1.299 \overline{e}_\phi - 1.853 \overline{e}_Y \text{ (m/s)}$$

$$\begin{aligned} \bar{a}_B &= (\ddot{\rho} - \rho \dot{\phi}^2) \bar{e}_\rho + (2 \dot{\rho} \dot{\phi} + \rho \ddot{\phi}) \bar{e}_\phi + \ddot{Y} \bar{e}_Y \\ \bar{a}_B &= (-0.651 - 5.196 * 0.25^2) \bar{e}_\rho + (2 * 1.59 * 0.25) \bar{e}_\phi + (-0.792) \bar{e}_Y \\ \bar{a}_B &= -0.976 \bar{e}_\rho + 0.795 \bar{e}_\phi - 0.792 \bar{e}_Y \quad (m/s^2) \end{aligned}$$



5.- Dos flechas AC y EG, que se encuentran en el plano vertical yz, se conectan mediante una junta universal en D. La flecha AC gira con velocidad angular constante ω_1 en la forma indicada. En el momento en el que el brazo de la cruceta conectada a la flecha AC está en la posición vertical, determine la velocidad angular de la flecha EG.

Solución

- Las flechas AC y EG tiene un movimiento alrededor de sus ejes fijo.
- La cruceta D tiene un movimiento alrededor de un punto fijo.

1).- Calculo del movimiento angular de la junta universal tomando como referencia a la flecha AC

$$\bar{\omega}_D = \bar{\omega}_1 + \bar{\omega}_{D/AC} = \omega_1 \bar{k} + \omega_{D/AC} \bar{j} \quad \dots\dots\dots (1)$$

2).- Calculo de movimiento angular de la junta universal tomando como referencia la flecha EG

$$\bar{\omega}_D = \bar{\omega}_2 + \bar{\omega}_{D/EG} = \omega_2 (-\text{sen}30\bar{j} + \text{cos}20\bar{k}) + \omega_{D/EG} \bar{i} \quad \dots\dots\dots (2)$$

(1) = (2) e igualando componentes en \bar{k}

$$\omega_1 = \omega_2 (\text{cos}20^\circ) \quad \rightarrow \quad \omega_2 = \frac{\omega_1}{\text{cos}20^\circ} \quad (\text{unidades de velocidad angular})$$