



FACULTAD
DE INGENIERÍA

VELOCIDAD RELATIVA Y ANGULAR

MECÁNICA APLICADA
MECÁNICA Y MECANISMOS

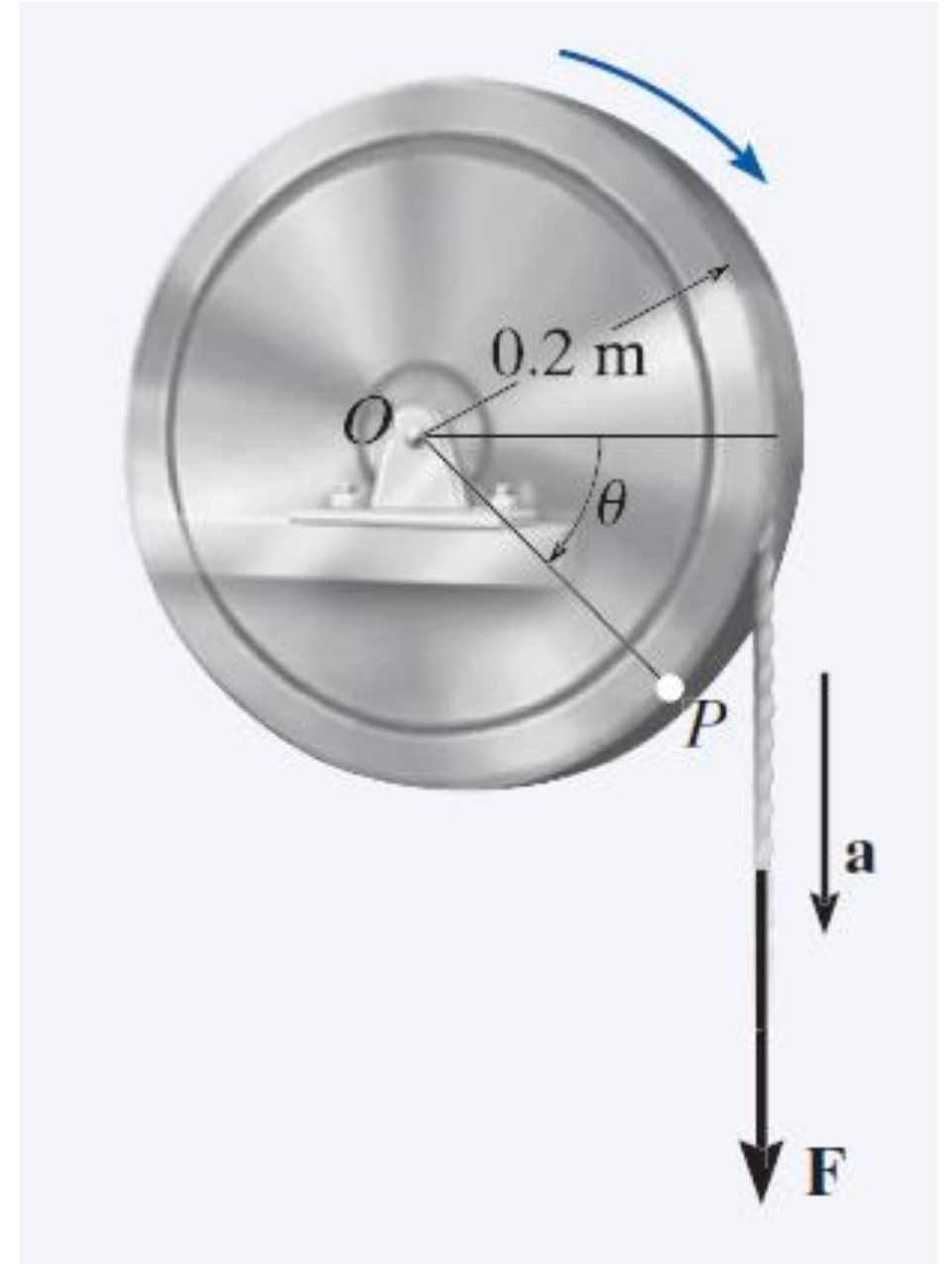
Ing. Carlos Barrera

Ejercicio N°1

Una cuerda se enrolla alrededor de una rueda que está en reposo.

Si una fuerza aplicada a la cuerda le da una aceleración $a = 4t$ (m/s^2), donde t está en segundos, calcular en función del tiempo

- La velocidad angular de la rueda.
- La posición angular de la línea OP en radianes.



• SOLUCIÓN

Parte (a). La rueda está sometida a rotación alrededor de un eje fijo que pasa por el punto O . Por tanto, un punto P en la rueda describe una trayectoria circular y su aceleración tiene componentes *tanto* tangenciales como normales. La componente tangencial es $(a_P)_t = (4t) \text{ m/s}^2$, puesto que la cuerda está enrollada alrededor de la rueda y se desplaza *tangente* a ella. Por consiguiente, la aceleración angular de la rueda es

$$\begin{aligned} (\curvearrow +) \quad (a_P)_t &= \alpha r \\ (4t) \text{ m/s}^2 &= \alpha (0.2 \text{ m}) \\ \alpha &= (20t) \text{ rad/s}^2 \curvearrowright \end{aligned}$$

Con este resultado y $\alpha = d\omega/dt$, ahora podemos determinar la velocidad angular de la rueda, puesto que esta ecuación relaciona α , t y ω . Al integrar, con la condición inicial de que $\omega = 0$ cuando $t = 0$, se obtiene

$$\begin{aligned} (\curvearrow +) \quad \alpha &= \frac{d\omega}{dt} = (20t) \text{ rad/s}^2 \\ \int_0^\omega d\omega &= \int_0^t 20t \, dt \\ \omega &= 10t^2 \text{ rad/s} \curvearrowright \end{aligned}$$

Parte (b). Con este resultado y $\omega = d\theta/dt$, podemos determinar la posición angular θ de OP , puesto que esta ecuación relaciona θ , ω y t . Al integrar, con la condición inicial de que $\theta = 0$ cuando $t = 0$, tenemos

$$\begin{aligned} (\curvearrowright +) \quad \frac{d\theta}{dt} &= \omega = (10t^2) \text{ rad/s} \\ \int_0^\theta d\theta &= \int_0^t 10t^2 dt \\ \theta &= 3.33t^3 \text{ rad} \end{aligned}$$

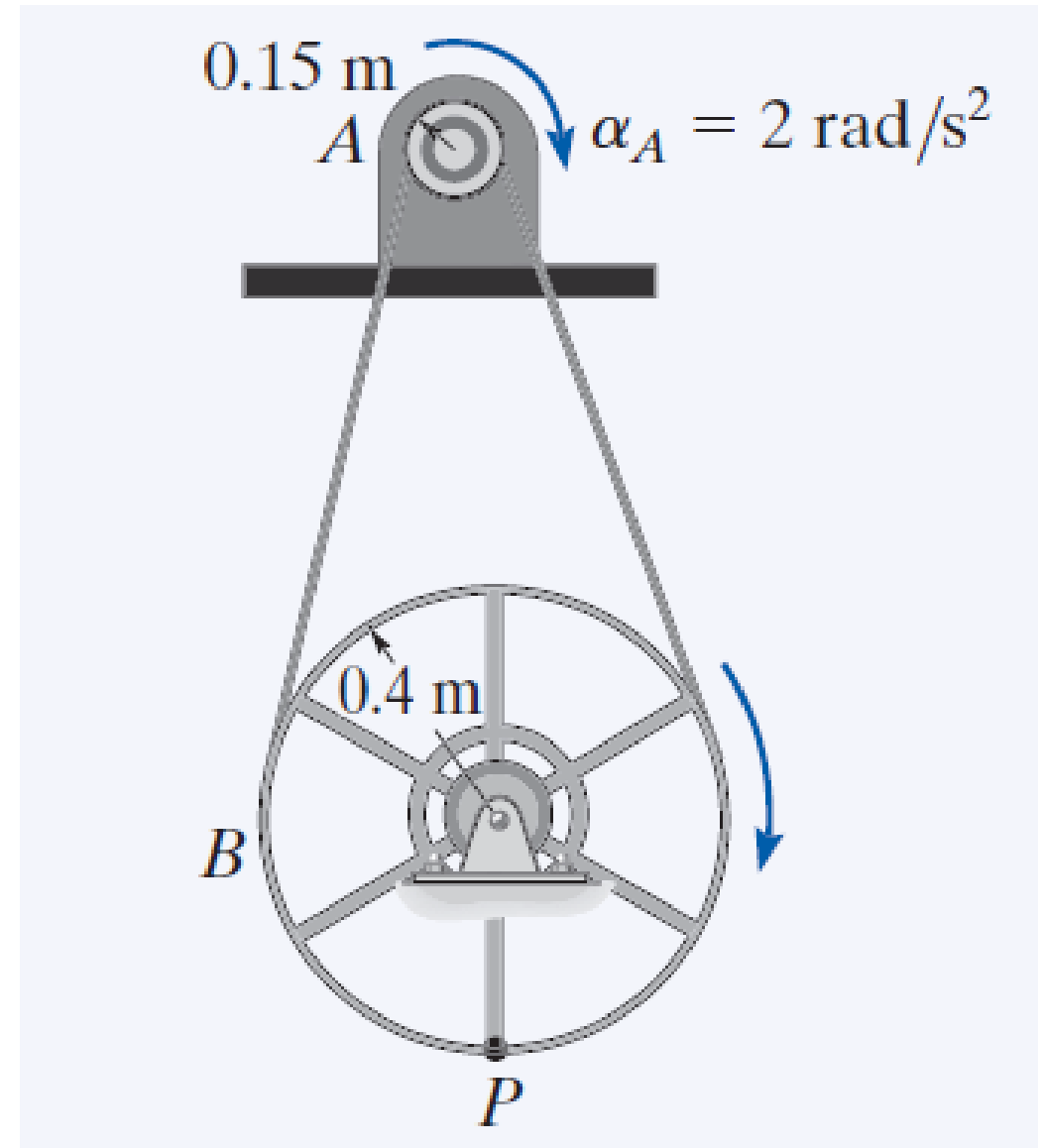
NOTA: no podemos utilizar la ecuación de aceleración angular constante, puesto que es una función del tiempo.

Ejercicio N°2) El motor se usa para hacer girar una rueda y el ventilador.

Si la polea A conectada al motor comienza a girar desde el reposo con aceleración angular 2 rad/s^2 .

Calcular las magnitudes de la velocidad y la aceleración del punto P sobre la rueda, después que la rueda B ha girado una revolución.

Suponer que la correa no resbala sobre la polea ni sobre la rueda.



SOLUCIÓN

Movimiento angular. Primero convertiremos las dos revoluciones en radianes. Como una revolución equivale a 2π rad, entonces

$$\theta_A = 2 \text{ rev} \left(\frac{2\pi \text{ rad}}{1 \text{ rev}} \right) = 12.57 \text{ rad}$$

- Como α_A es constante, la velocidad angular de la polea A es por consiguiente

$$\begin{aligned} (\curvearrowright +) \quad \omega^2 &= \omega_0^2 + 2\alpha_c(\theta - \theta_0) \\ \omega_A^2 &= 0 + 2(2 \text{ rad/s}^2)(12.57 \text{ rad} - 0) \\ \omega_A &= 7.090 \text{ rad/s} \end{aligned}$$

- La banda tiene la misma velocidad y componente tangencial de la aceleración cuando pasa por la polea y la rueda. Por tanto,

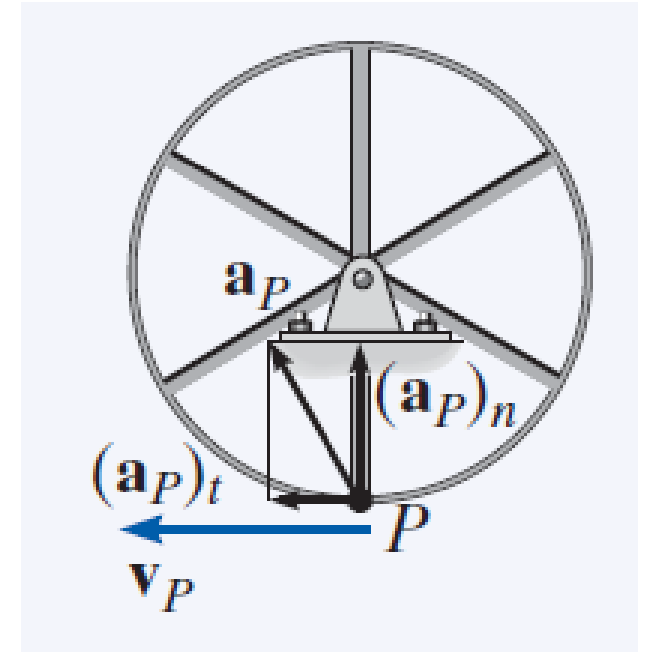
$$\begin{aligned} v &= \omega_A r_A = \omega_B r_B; \quad 7.090 \text{ rad/s} (0.15 \text{ m}) = \omega_B (0.4 \text{ m}) \\ \omega_B &= 2.659 \text{ rad/s} \\ a_t &= \alpha_A r_A = \alpha_B r_B; \quad 2 \text{ rad/s}^2 (0.15 \text{ m}) = \alpha_B (0.4 \text{ m}) \\ \alpha_B &= 0.750 \text{ rad/s}^2 \end{aligned}$$

Movimiento de P. Como se muestra en el diagrama cinemático en la figura, tenemos

$$\begin{aligned}v_P &= \omega_B r_B = 2.659 \text{ rad/s} (0.4 \text{ m}) = 1.06 \text{ m/s} \\(a_P)_t &= \alpha_B r_B = 0.750 \text{ rad/s}^2 (0.4 \text{ m}) = 0.3 \text{ m/s}^2 \\(a_P)_n &= \omega_B^2 r_B = (2.659 \text{ rad/s})^2 (0.4 \text{ m}) = 2.827 \text{ m/s}^2\end{aligned}$$

Por tanto

$$a_P = \sqrt{(0.3 \text{ m/s}^2)^2 + (2.827 \text{ m/s}^2)^2} = 2.84 \text{ m/s}^2$$



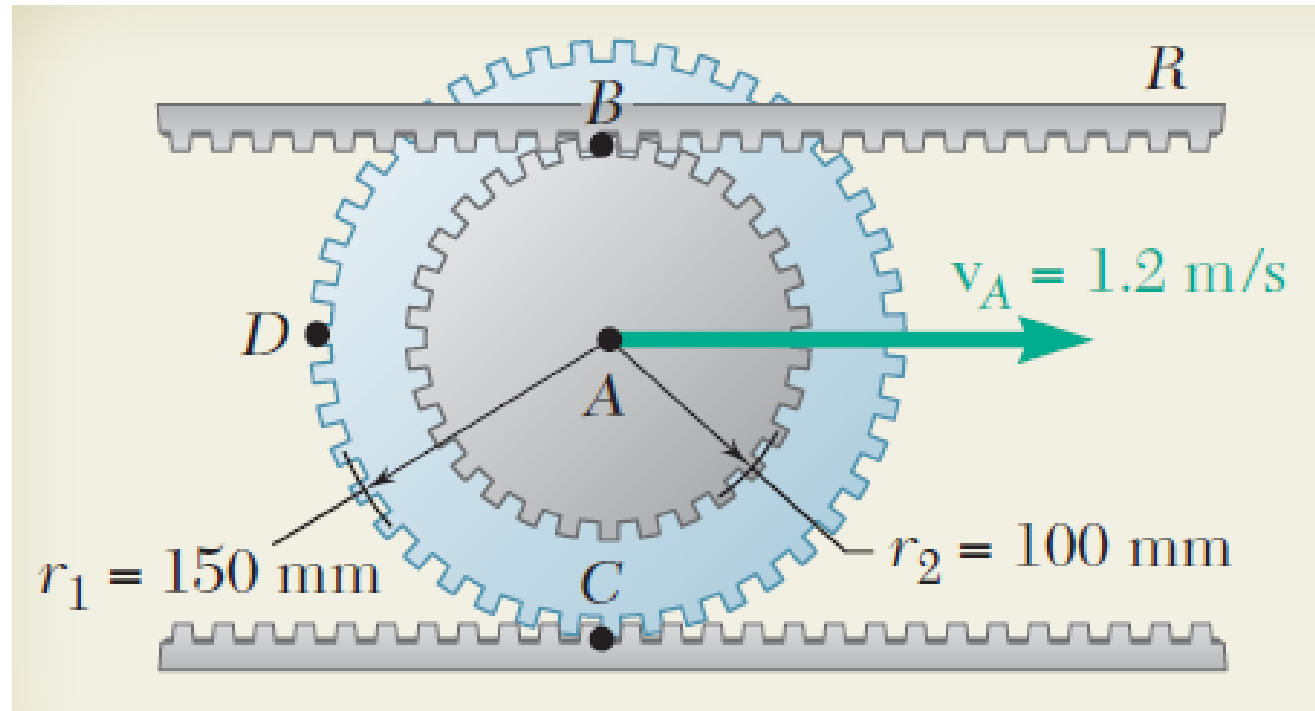
Ejercicio N°3

El engrane doble tiene una velocidad de su centro A de 1,2 m/s dirigida hacia la derecha.

Calcular:

a) Velocidad angular del engrane

b) Velocidades de la cremallera superior R y del punto D del engrane.



SOLUCIÓN

a) **Velocidad angular del engrane.** Puesto que el engrane rueda sobre la cremallera inferior, su centro A se mueve una distancia igual a la circunferencia exterior $2\pi r_1$ por cada revolución completa del engrane. Al observar que $1 \text{ rev} = 2\pi \text{ rad}$ y que cuando A se mueve hacia la derecha ($x_A > 0$) el engrane gira en el sentido de las manecillas del reloj ($\theta < 0$), se escribe

$$\frac{x_A}{2\pi r_1} = -\frac{\theta}{2\pi} \quad x_A = -r_1\theta$$

Al diferenciar con respecto al tiempo t y sustituir los valores conocidos $v_A = 1.2 \text{ m/s}$ y $r_1 = 150 \text{ mm} = 0.150 \text{ m}$, se obtiene

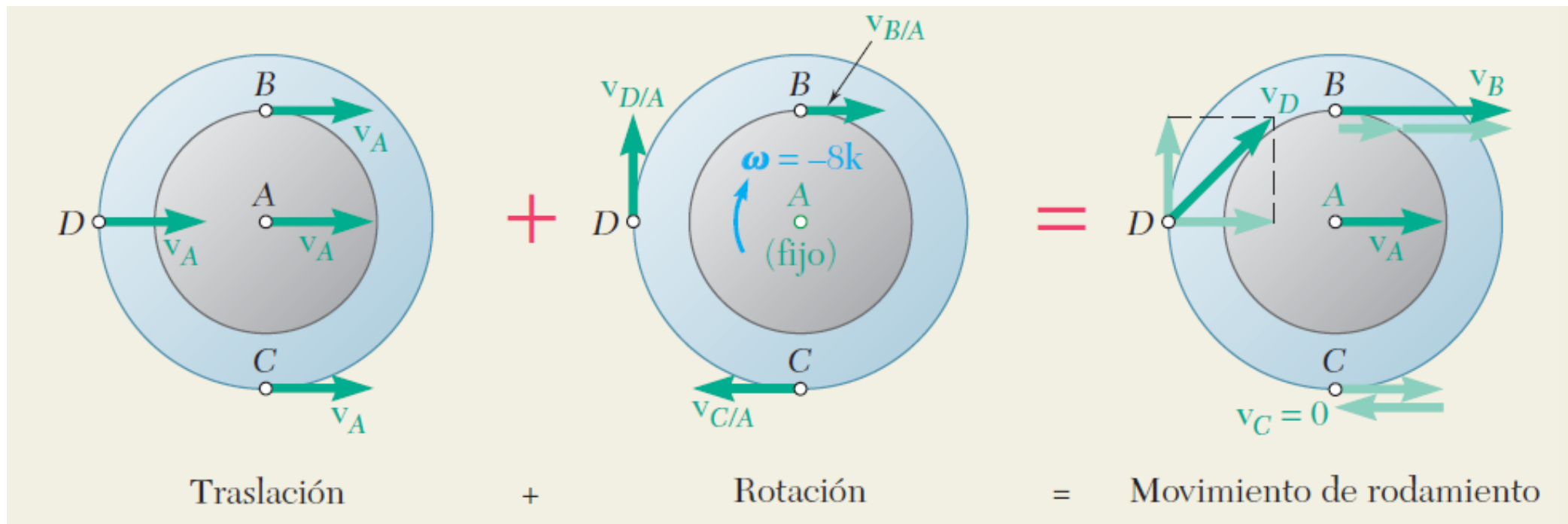
$$v_A = -r_1\omega \quad 1.2 \text{ m/s} = -(0.150 \text{ m})\omega \quad \omega = -8 \text{ rad/s}$$
$$\boldsymbol{\omega} = \omega \mathbf{k} = -(8 \text{ rad/s})\mathbf{k}$$

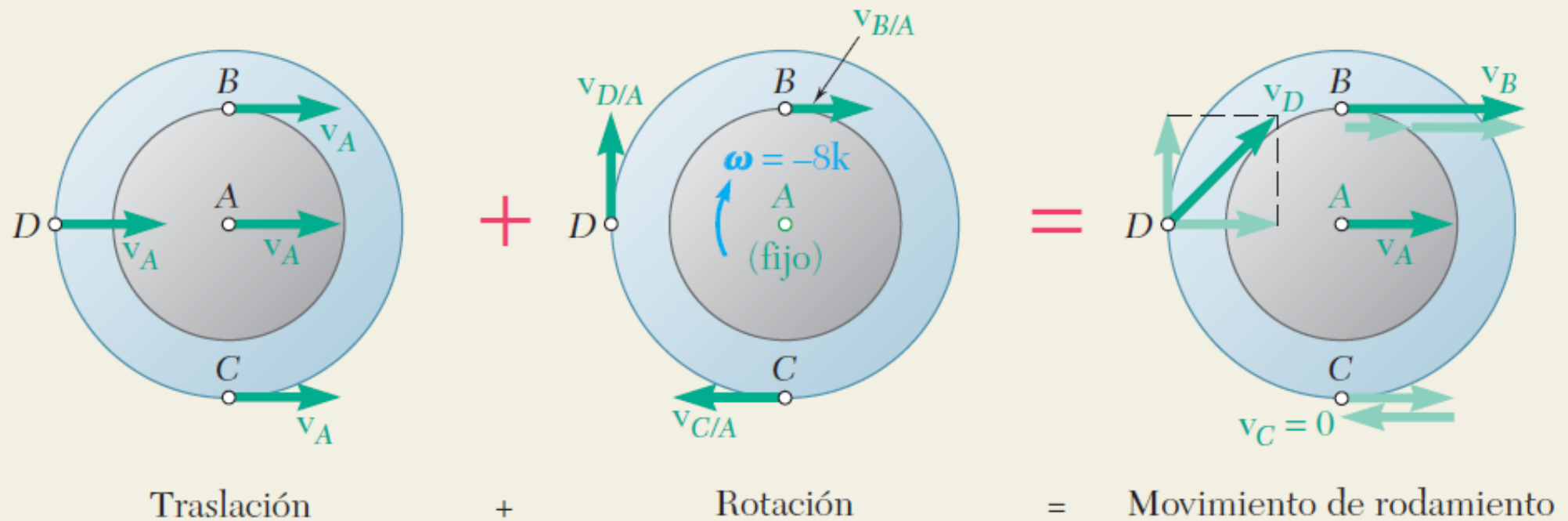
donde \mathbf{k} es un vector que apunta hacia fuera del papel.

- **b) Velocidades.** El movimiento de rodamiento se transforma en dos movimientos componentes: una traslación con el centro A y una rotación alrededor del centro A .

En la **traslación**, todos los puntos del engrane se mueven con la misma velocidad \mathbf{v}_A .

En la **rotación**, cada punto P del engrane se mueve alrededor de A con una velocidad relativa $\mathbf{v}_{P/A} = \boldsymbol{\omega} \mathbf{k} \times \mathbf{r}_{P/A}$, donde $\mathbf{r}_{P/A}$ es el vector de posición de P relativo a A .

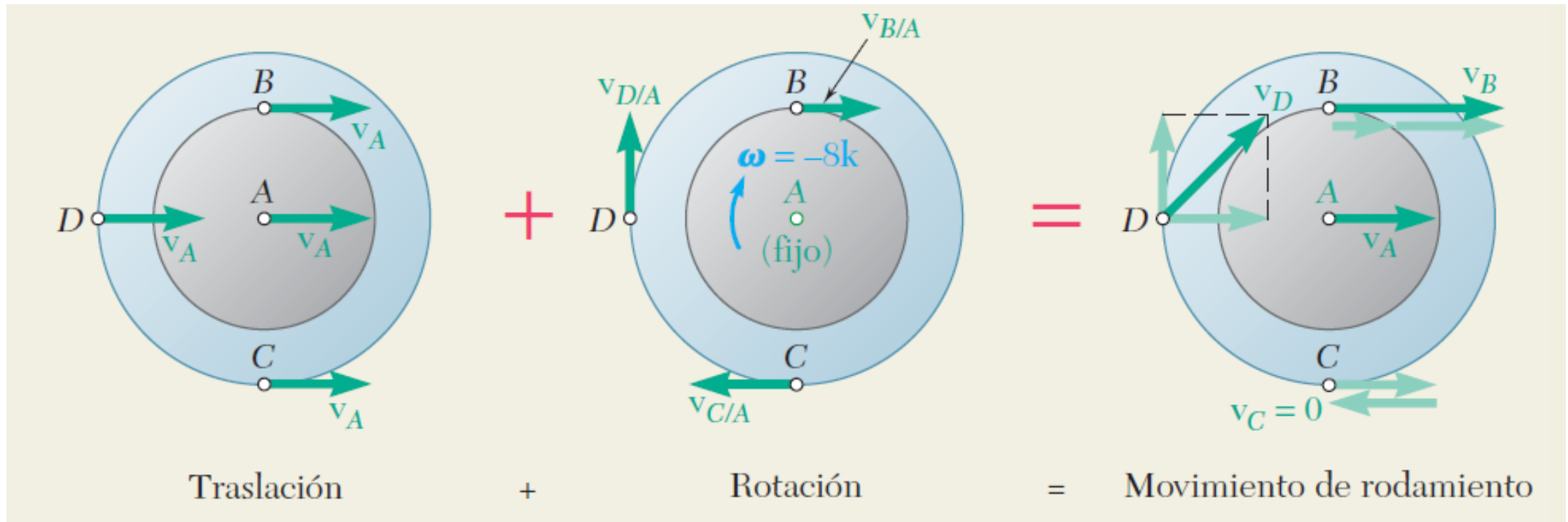




- **Velocidad de la cremallera superior.** La velocidad de la cremallera superior es igual a la velocidad del punto B ; se escribe

$$\begin{aligned}
 \mathbf{v}_R &= \mathbf{v}_B = \mathbf{v}_A + \mathbf{v}_{B/A} = \mathbf{v}_A + \omega \mathbf{k} \times \mathbf{r}_{B/A} \\
 &= (1.2 \text{ m/s})\mathbf{i} - (8 \text{ rad/s})\mathbf{k} \times (0.100 \text{ m})\mathbf{j} \\
 &= (1.2 \text{ m/s})\mathbf{i} + (0.8 \text{ m/s})\mathbf{i} = (2 \text{ m/s})\mathbf{i}
 \end{aligned}$$

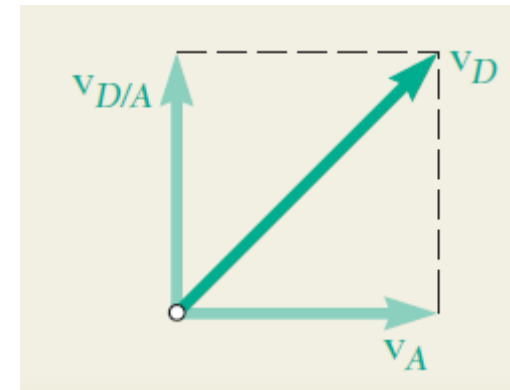
$$\mathbf{v}_R = 2 \text{ m/s} \rightarrow$$



• Velocidad del punto D .

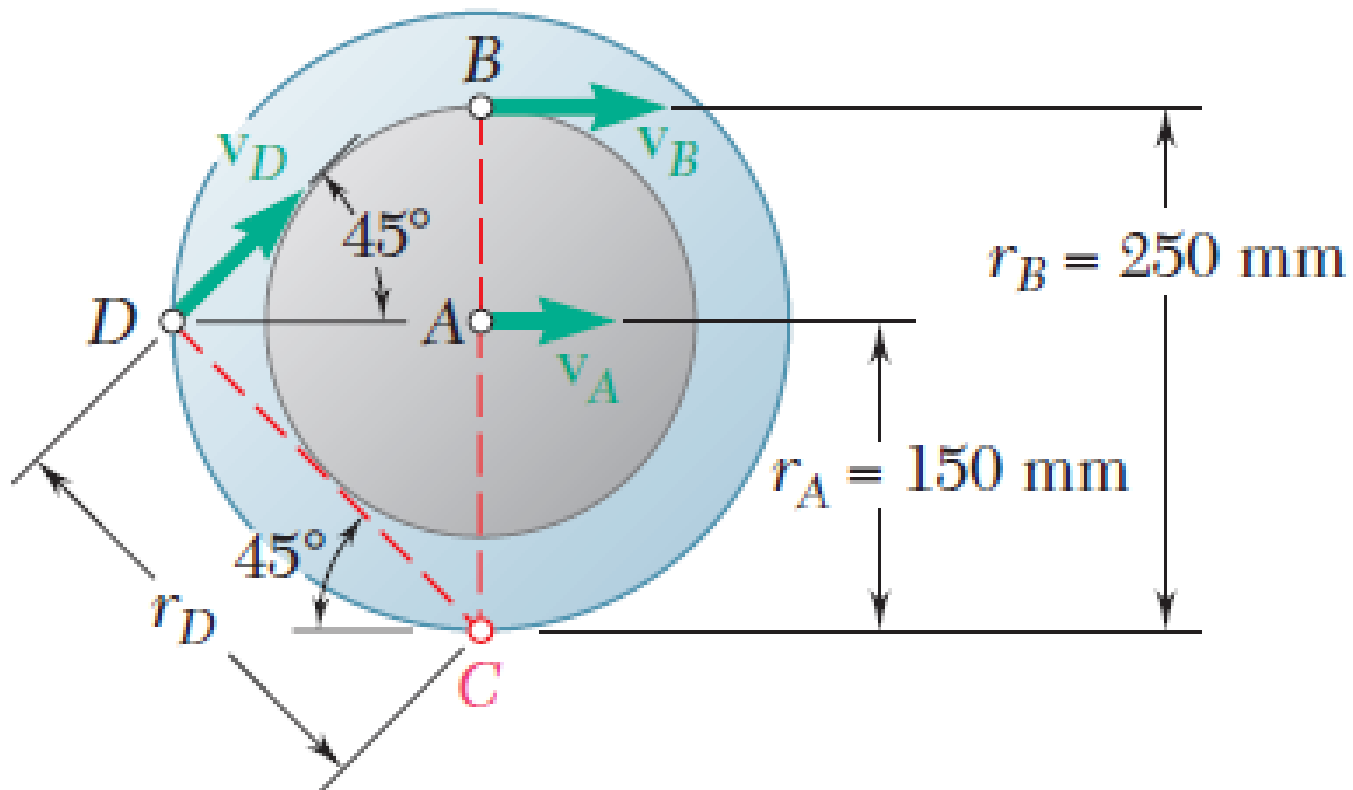
$$\begin{aligned}
 \mathbf{v}_D &= \mathbf{v}_A + \mathbf{v}_{D/A} = \mathbf{v}_A + \boldsymbol{\omega} \mathbf{k} \times \mathbf{r}_{D/A} \\
 &= (1.2 \text{ m/s})\mathbf{i} - (8 \text{ rad/s})\mathbf{k} \times (-0.150 \text{ m})\mathbf{i} \\
 &= (1.2 \text{ m/s})\mathbf{i} + (1.2 \text{ m/s})\mathbf{j}
 \end{aligned}$$

$$\mathbf{v}_D = 1.697 \text{ m/s} \angle 45^\circ$$



Ejercicio N° 4

Resolver el problema de la cremallera con el método del centro instantáneo de rotación



$$V_A = r_A \omega$$

$$1,2 \text{ m/s} = (0,150\text{m}) \omega$$

$$\omega = 8 \text{ rad/s}$$

SOLUCIÓN

a) Velocidad angular del engrane. Puesto que el engrane rueda sobre la cremallera inferior estacionaria, el punto de contacto C del engrane con la cremallera no tiene velocidad; el punto C es en consecuencia el centro instantáneo de rotación. Se escribe

$$v_A = r_A \omega \quad 1.2 \text{ m/s} = (0.150 \text{ m})\omega$$

$$\omega = 8 \text{ rad/s} \downarrow$$

b) Velocidades. En lo que se refiere a las velocidades, todos los puntos del engrane parecen girar alrededor del centro instantáneo.

Velocidad de la cremallera superior. Si se recuerda que $v_R = v_B$, se escribe

$$v_R = v_B = r_B \omega \quad v_R = (0.250 \text{ m})(8 \text{ rad/s}) = 2 \text{ m/s}$$

$$v_R = 2 \text{ m/s} \rightarrow$$

• **Velocidad del punto D .** Puesto que $r_D = (0.150 \text{ m})\sqrt{2} = 0.2121 \text{ m}$, se escribe

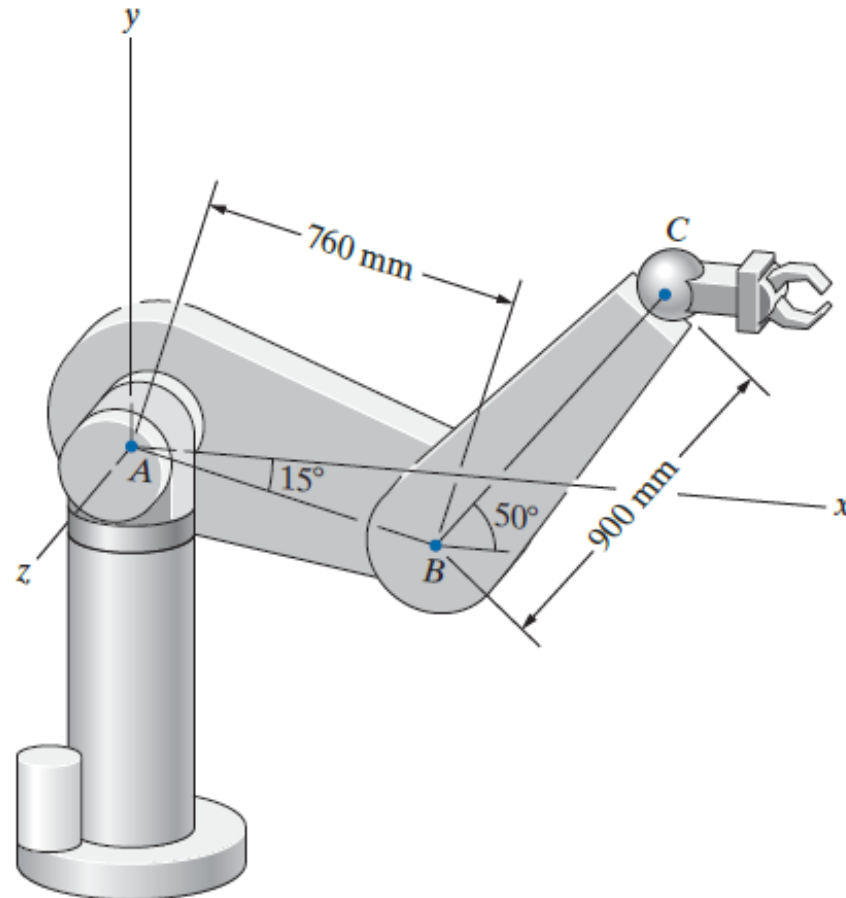
$$v_D = r_D \omega \quad v_D = (0.2121 \text{ m})(8 \text{ rad/s}) = 1.697 \text{ m/s}$$

$$v_D = 1.697 \text{ m/s} \nearrow 45^\circ$$

Ejercicio N°5 En la figura los puntos B y C están en el plano x-y.

Los vectores de velocidad angular de los brazos AB y BC son $w_{AB}=0,5\text{krad/s}$; $w_{BC} = 2 \text{ k rad/s}$.

Calcular la velocidad del punto C



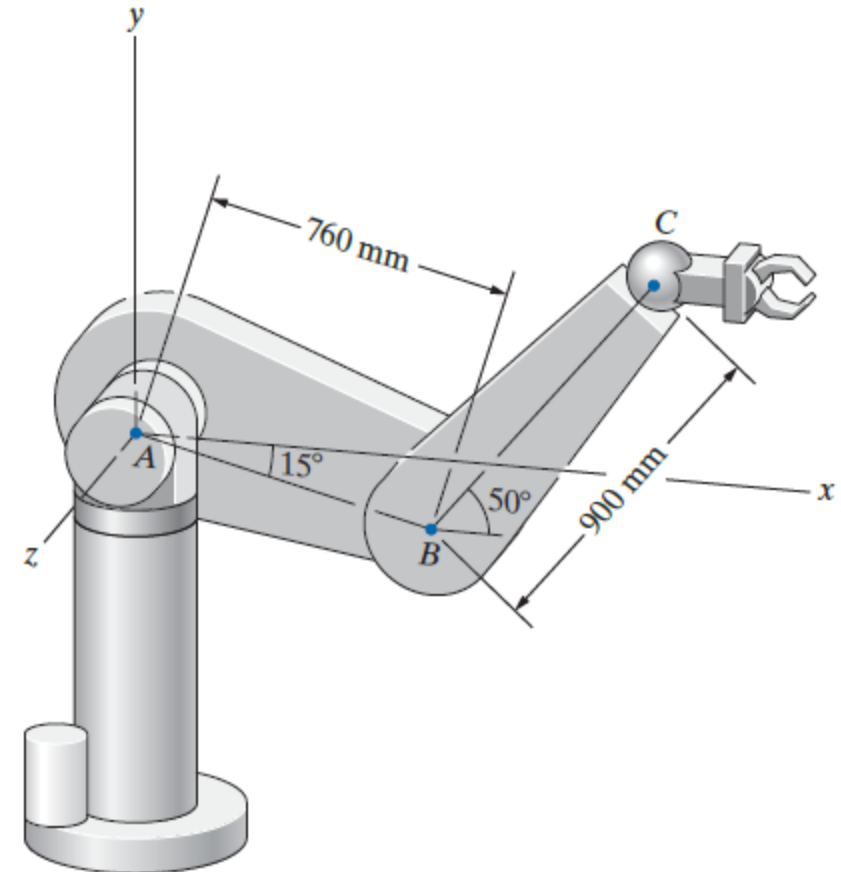
Como primer paso en la solución del problema, se plantean los vectores distancia de los brazos ***AB*** y ***BC***:

$$\mathbf{r}_{B/A} = (760\text{mm} \cdot \cos(15^\circ))\mathbf{i} - (760\text{mm} \cdot \sin(15^\circ))\mathbf{j}$$

$$\mathbf{r}_{B/A} = (734,1\text{mm})\mathbf{i} - (196,7\text{mm})\mathbf{j}$$

$$\mathbf{r}_{C/B} = (900\text{mm} \cdot \cos(50^\circ))\mathbf{i} + (900\text{mm} \cdot \sin(50^\circ))\mathbf{j}$$

$$\mathbf{r}_{C/B} = (578,5\text{mm})\mathbf{i} + (689,4\text{mm})\mathbf{j}$$



El brazo AB tiene un movimiento de rotación, definido por la velocidad angular ω_{BA} . Analíticamente:

$$\mathbf{v}_B = (\omega_{AB} \times \mathbf{r}_{B/A}) = \begin{vmatrix} \mathbf{i} & \mathbf{j} & \mathbf{k} \\ 0 & 0 & -0,5 \\ 734,1 & -196,7 & 0 \end{vmatrix} = -(98,35 \text{ mm/s})\mathbf{i} - (364,05 \text{ mm/s})\mathbf{j}$$

$$\mathbf{v}_B = -(98,35 \text{ mm/s})\mathbf{i} - (364,05 \text{ mm/s})\mathbf{j}$$

El brazo BC tiene un movimiento de traslación determinado por la velocidad \mathbf{v}_B , más un movimiento de rotación, definido por la velocidad angular ω_{BC} . Analíticamente:

$$\mathbf{v}_C = \mathbf{v}_B + \mathbf{v}_{C/B} = \mathbf{v}_B + (\omega_{BC} \mathbf{k} \times \mathbf{r}_{C/B}) \quad \mathbf{v}_{C/B} = (\omega_{BC} \mathbf{k} \times \mathbf{r}_{C/B})$$

$$\mathbf{v}_{C/B} = (\omega_{BC} \times \mathbf{r}_{C/B}) = \begin{vmatrix} \mathbf{i} & \mathbf{j} & \mathbf{k} \\ 0 & 0 & 2 \\ 578,5 & 689,4 & 0 \end{vmatrix} = -(1378,9 \text{ mm/s})\mathbf{i} + (1157 \text{ mm/s})\mathbf{j}$$

$$\mathbf{v}_{C/B} = -(1378,9 \text{ mm/s})\mathbf{i} + (1157 \text{ mm/s})\mathbf{j}$$

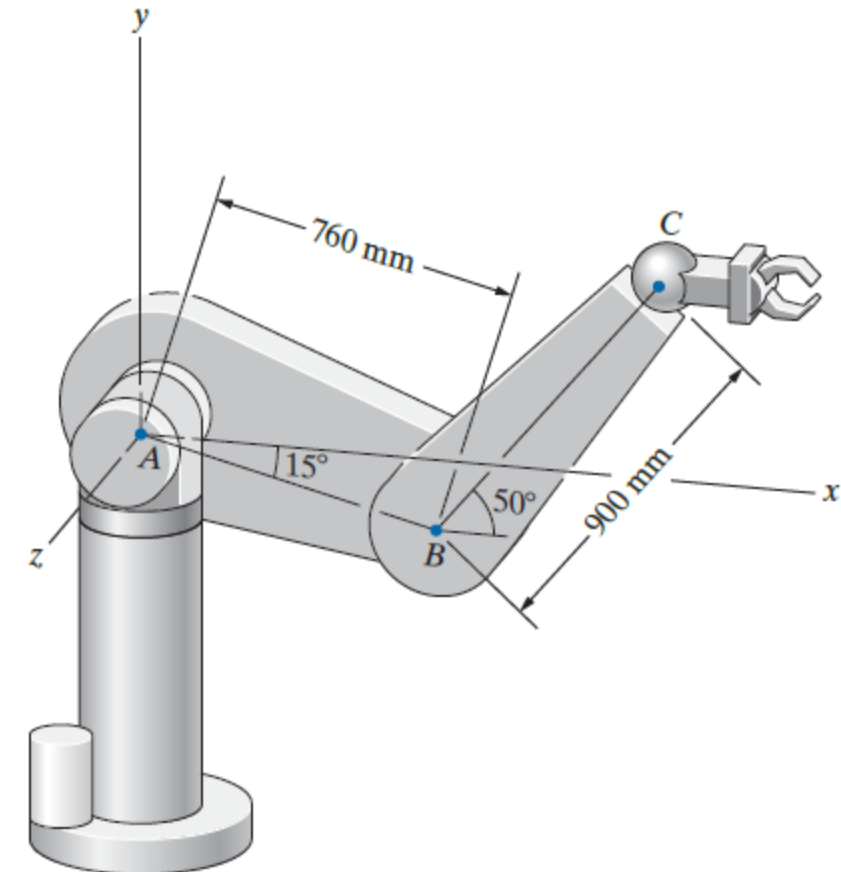
Los vectores de velocidad angular

$$\omega_{AB} = -0,5 \text{ k rad/s} ; \omega_{BC} = 2 \text{ k rad/s.}$$

Vectores distancia

$$\mathbf{r}_{B/A} = (734,1 \text{ mm})\mathbf{i} - (196,7 \text{ mm})\mathbf{j}$$

$$\mathbf{r}_{C/B} = (578,5 \text{ mm})\mathbf{i} + (689,4 \text{ mm})\mathbf{j}$$



Velocidad de B ya obtenida:

$$\mathbf{v}_B = -(98,35 \text{ mm/s})\mathbf{i} - (364,05 \text{ mm/s})\mathbf{j}$$

$$\mathbf{v}_C = \mathbf{v}_B + \mathbf{v}_{C/B} = \mathbf{v}_B + (\omega_{BC}\mathbf{k} \times \mathbf{r}_{C/B})$$

$$\mathbf{v}_{C/B} = (\omega_{BC}\mathbf{k} \times \mathbf{r}_{C/B})$$

$$\mathbf{v}_{C/B} = (\omega_{BC} \times \mathbf{r}_{C/B}) = \begin{vmatrix} \mathbf{i} & \mathbf{j} & \mathbf{k} \\ 0 & 0 & 2 \\ 578,5 & 689,4 & 0 \end{vmatrix} = -(1378,9 \text{ mm/s})\mathbf{i} + (1157 \text{ mm/s})\mathbf{j}$$

$$\mathbf{v}_{C/B} = -(1378,9 \text{ mm/s})\mathbf{i} + (1157 \text{ mm/s})\mathbf{j}$$

Reemplazando con los valores obtenidos:

$$\begin{aligned} \mathbf{v}_C &= \mathbf{v}_B + \mathbf{v}_{C/B} = \\ &= (-(98,35 \text{ mm/s})\mathbf{i} - (364,05 \text{ mm/s})\mathbf{j}) + (-(1378,9 \text{ mm/s})\mathbf{i} + (1157 \text{ mm/s})\mathbf{j}) \end{aligned}$$

Velocidad en C

$$\mathbf{v}_C = -(1477,2 \text{ mm/s})\mathbf{i} + (790 \text{ mm/s})\mathbf{j}$$

Los vectores de velocidad angular

$$\omega_{AB} = -0,5 \text{ k rad/s} ; \omega_{BC} = 2 \text{ k rad/s}$$

Vectores distancia

$$\mathbf{r}_{B/A} = (734,1 \text{ mm})\mathbf{i} - (196,7 \text{ mm})\mathbf{j}$$

$$\mathbf{r}_{C/B} = (578,5 \text{ mm})\mathbf{i} + (689,4 \text{ mm})\mathbf{j}$$

