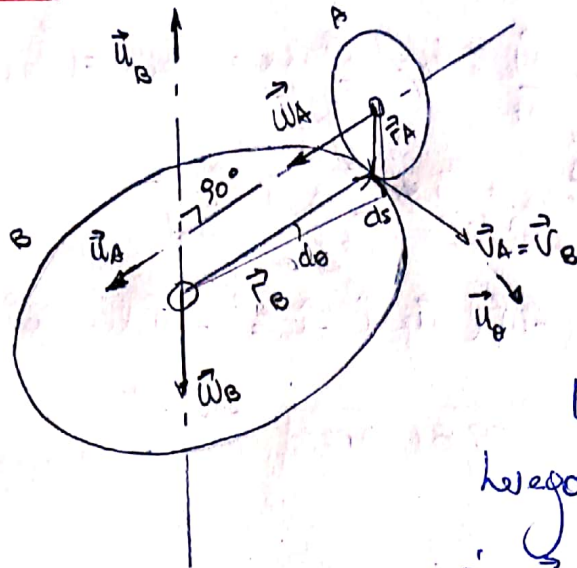


PREGUNTA 1



No hay deslizamiento entre los engranajes A y B. Luego debe ser $ds_A = ds_B = ds$.

El elemento de arco o la distancia avanzada sobre la circunferencia en cada engranaje ha de ser la misma.

Luego: $|\vec{v}_A| dt = |\vec{v}_B| dt$.

o' $\vec{v}_A = \vec{v}_B$.

Tenemos: $\vec{v}_A = \vec{\omega}_A \times \vec{r}_A$ y $\vec{v}_B = \vec{\omega}_B \times \vec{r}_B$.

$$\vec{\omega}_A \times \vec{r}_A = \vec{\omega}_B \times \vec{r}_B$$

$$\omega_A r_A (\vec{\omega}_A \times \vec{\omega}_B) = \omega_B r_B (\vec{\omega}_B \times \vec{\omega}_A)$$

$$\omega_A r_A \vec{\omega}_B = -\omega_B r_B \vec{\omega}_A$$

Luego: $\omega_A r_A = -\omega_B r_B$ (hablando de proyecciones).

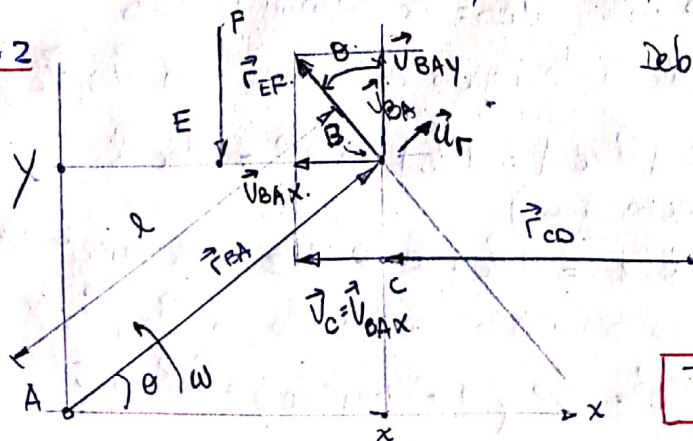
Si consideramos solo la magnitud tenemos: $\omega_B = \omega_A \frac{r_A}{r_B}$.

$$\frac{d\omega_B}{dt} = \frac{r_A}{r_B} \frac{d\omega_A}{dt} \rightarrow \alpha_B = \frac{r_A}{r_B} \alpha_A$$

Luego: $\omega_B - \omega_0 = \frac{r_A}{r_B} \alpha_A (t - t_0)$. $\omega_0 = 0$; $t_0 = 0$.

$$\frac{\omega_B}{r_A/r_B \cdot \alpha_A} = t \rightarrow \frac{50 \text{ rad/s}}{25 \text{ mm} / 100 \text{ mm} \cdot 2 \text{ rad/s}^2} = \boxed{100 \text{ s}}$$

PREGUNTA 2



Debe ser $\vec{v}_{BAx} = \vec{v}_C$

$$(\vec{v}_{BA} \cdot \hat{i}) \hat{i} = \vec{v}_C$$

$$(-\omega l \sin \theta) \hat{i} = \vec{v}_C$$

$$\vec{v}_C = -10 \text{ rad} \cdot 3 \text{ pies} \sin 30^\circ \hat{i}$$

$$\vec{v}_C = -15 \text{ pies s}^{-1} \hat{i}$$

PREGUNTA 3

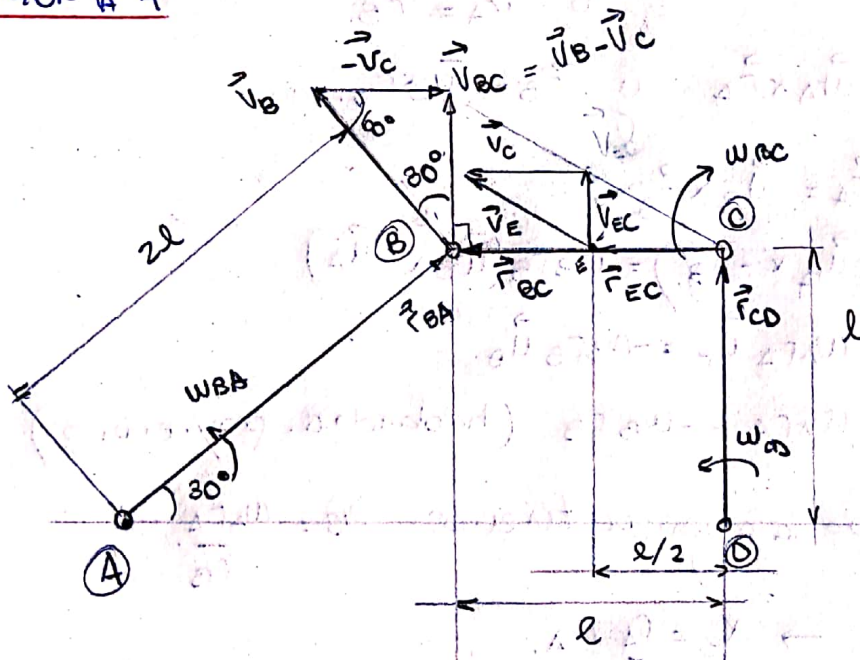
Como debe ser $\vec{v}_C = \vec{v}_B \times \vec{r}_{BC} \rightarrow \frac{d\vec{v}_C}{dt} = \vec{a}_C = \frac{d\vec{v}_B \times \vec{r}_{BC}}{dt} = \vec{a}_B \times \vec{r}_{BC} = (\vec{a}_B \cdot \hat{i}) \hat{i}$

$$\vec{a}_C = \left(\frac{d(\vec{\omega} \times \vec{r}_{BA})}{dt} \cdot \hat{i} \right) \hat{i} = \left[\frac{d\vec{\omega}}{dt} \times \vec{r}_{BA} + \vec{\omega} \times \frac{d\vec{r}_{BA}}{dt} \right] \cdot \hat{i} \hat{i}$$

$$\vec{a}_C = ([\vec{\omega} \times (\vec{\omega} \times \vec{r}_{BA})] \cdot \hat{i}) \hat{i} = (-\omega^2 l \cdot \vec{u}_r \cdot \hat{i}) \hat{i} = \underbrace{-\omega^2 l \cos 30^\circ}_{a_c} \hat{i}$$

$$a_c = -\left(\frac{10 \text{ rad}}{5}\right)^2 \cdot 3 \text{ pies} \cos 30^\circ = \boxed{-259.81 \text{ pies/s}^2}$$

PREGUNTA 4



Por la condición de rigidez de la barra BC, debe ser $\vec{v}_{BC} \cdot \vec{r}_{BC} = 0$.

Es decir que \vec{v}_{BC} es normal a \vec{r}_{BC} como se indica. Por la condición de rigidez de la barra AB debe ser $\vec{v}_{BA} = \vec{v}_B$ normal a \vec{r}_{AB} como se indica. Se tiene: $\vec{v}_{BC} = \vec{v}_B - \vec{v}_C$ y también por condición de rigidez en la barra CD es $\vec{v}_{CD} = \vec{v}_C$ normal a \vec{r}_{CD} .

Se observa que se forma un triángulo rectángulo con \vec{v}_B , \vec{v}_C y \vec{v}_{BC} .

Por lo tanto obtenemos $|\vec{v}_{BC}| = |\vec{v}_C| \tan 60^\circ = \omega_{BC} l$ (corresponde la rotación de B respecto a C).

$$\text{Tenemos } v_{EC} = \omega_{BC} l/2 = |\vec{v}_C| \tan 60^\circ / 2 = v_C \tan 60^\circ / 2.$$

Vemos que se obtiene otro triángulo rectángulo con \vec{v}_C , \vec{v}_E y \vec{v}_{EC} .

$$\text{Luego: } v_E^2 = v_C^2 + v_{EC}^2 = v_C^2 \cdot (1 + 1/4 \tan^2 60^\circ) = v_C^2 \cdot 1.75$$

$$V_E = V_C \sqrt{1,75} ; \text{Adem\u00e1s: } V_C = \omega_0 \cdot l.$$

$$\text{luego: } V_E = \omega_0 l \sqrt{1,75}$$

$$V_E = 6 \text{ rad/s} \cdot 0,6 \text{ m} \sqrt{1,75}$$

$$V_E = 4,762 \text{ m/s}$$

PREGUNTA 5

$$\text{Vemos que } V_B = \frac{V_C}{\sin 30^\circ} = \omega_{BA} \cdot 2l \Rightarrow \omega_{BA} = \frac{V_C}{l} = \frac{\omega_0 l}{l}$$

$$\omega_{BA} = \omega_0 = 6 \text{ rad/s}$$