

CLASE 11 - CANTIDADES CONSERVADAS EN SISTEMAS RÍGIDOS

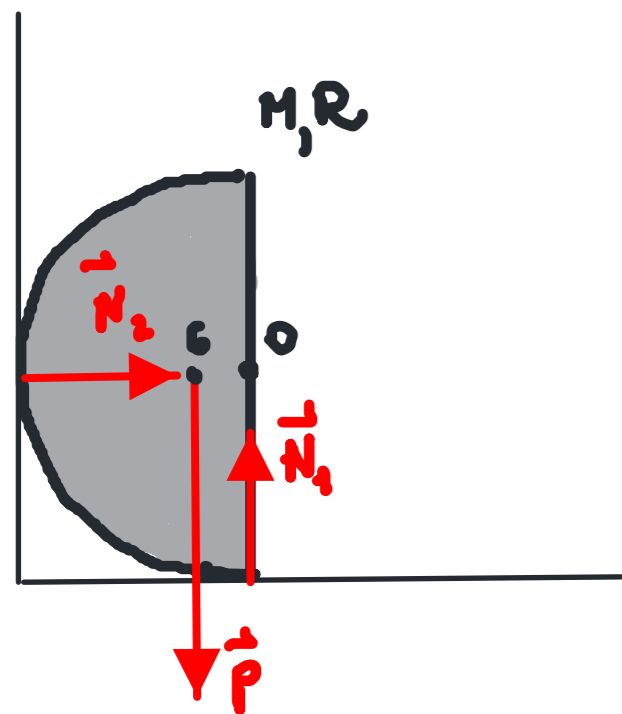
Aprenderemos a:

→ Calcular la potencia realizada por una fuerza sobre un sistema rígido

→ Investigar si la energía es una constante del movimiento. En caso afirmativo, obtener una de las ecuaciones de movimiento mediante argumentos energéticos

→ Analizar la existencia de otras cantidades conservadas y, en caso de encontrar alguna, utilizar su existencia para obtener otra ecuación de movimiento

EJEMPLO



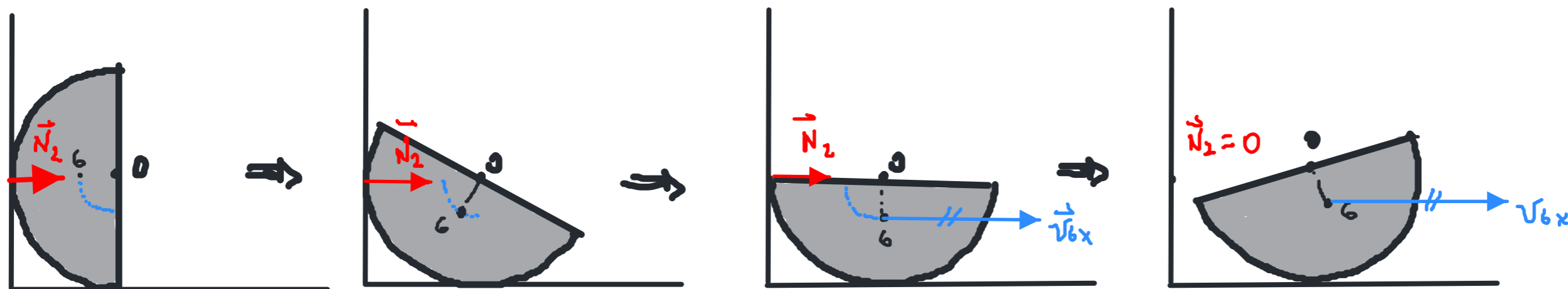
→ Semidisco homogéneo de masa M y radio R se coloca en reposo en la posición de la figura (contactos lisos). ¿Qué ocurre?

OBS 1: La pared ejerce una normal no nula (para demostrar, se puede razonar cómo sería el movimiento en ausencia de la pared. Sug: plantear \vec{t} cardinal en la dir. horizontal)

OBS 2: Las normales no producen momento respecto a O , ya que dicho punto pertenece a la recta soporte de ambas fuerzas

OBS 3: Como G se encuentra a la izquierda de O , el peso sí produce momento respecto a O

⇒ CUERPO ROLLEA EN CENTRO O HASTA DESPRENDERSE DE LA PARED



OBS 4: Mientras rota, el CM describe una trayectoria circular (esté o no esté)

$\left\{ \begin{array}{l} \vec{N}_2 \text{ es responsable de la aceleración horizontal de G} \\ \vec{N}_1 - \vec{P} \parallel \text{ " " " " vertical " G} \end{array} \right.$

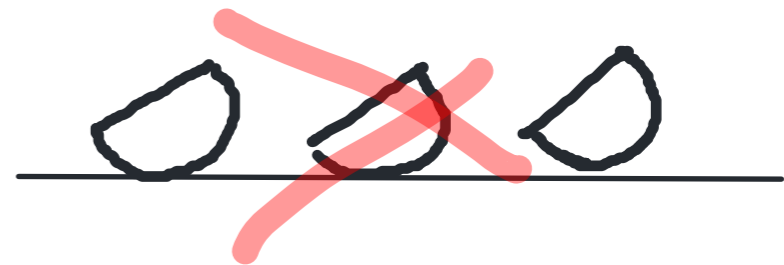
OBS 5: Al desprenderse de la pared ($\vec{N}_2 = 0$) DEJA DE HABER FUERZA HORIZONTAL

$\left. \begin{array}{l} \text{como } \vec{F}_{EXT} = \vec{F}_x = 0 \Rightarrow \vec{F}_x = cte \neq 0 \\ \vec{F}_x = M\vec{v}_{Gx} \end{array} \right\} \Rightarrow v_{Gx} = cte \Rightarrow \text{SE VA HACIA LA DERECHA!}$

OBS 6: Como los contactos son lisos se conserva la energía (luego lo veremos en detalle)

OBS 7: ¿Puede alcanzar la posición "piedra" en el movimiento posterior? ¿Por qué?
Sugerencia: observar que si $v_6 \neq 0 \Rightarrow$ algo de la energía será necesariamente cinética...

OBS 8: ¿Puede moverse en inclinación constante?
Sugerencia: Analizar los momentos producidos por \vec{T}_j , \vec{N}_j ...



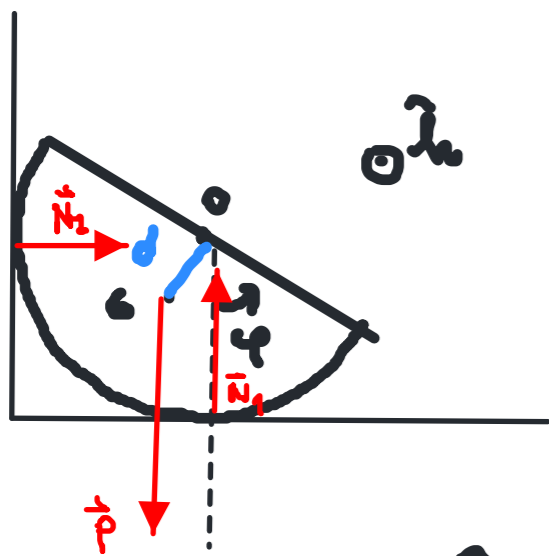
\Rightarrow CONCLUSIÓN: Se irá hacia la derecha oscilando

\rightarrow Nos interesa calcular la máxima inclinación que alcanza en el movimiento posterior (agregaremos algunas preguntas intermedias para "guiar" el problema)

i) Calcular la velocidad angular del semidisco en el momento en que se separa de la pared

OBS: No se puede resolver por 1^{er} cardinal (aparecen 2 fuerzas ortogonales desconocidas $\rightarrow \vec{N}_1, \vec{N}_2$)

OBS 2: Sin embargo, \vec{N}_1, \vec{N}_2 no producen momento respecto a O \Rightarrow Si aplicamos 2^{do} cardinal respecto a O, no figuran!



$$\vec{\omega} = \dot{\varphi} \hat{k} = (0, 0, \dot{\varphi})$$

$$\vec{M}_O^{EXT} = \vec{M}_O^{N_1} + \vec{M}_O^{N_2} + \vec{M}_O^P = mgd \cos \varphi \hat{k}$$

2^{do} cardinal para un problema plano:

$$\vec{M}_O^{EXT} \cdot \hat{k} = [M(\vec{r}_c - \vec{r}_O) \times \vec{\omega}^0] \cdot \hat{k} + I_{O,3} \dot{\omega}_3$$

$$mgd \cos \varphi = I_{O,3} \ddot{\varphi} \Rightarrow$$

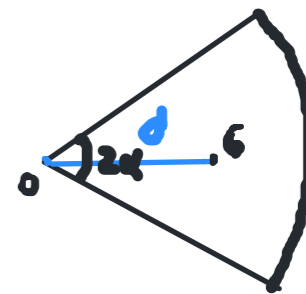
$$\ddot{\varphi} = \frac{mgd \cos \varphi}{I_{O,3}}$$

EC. MOV. MIENTRAS ESTÁ APYADO EN LA PARED.

Paréntesis: Es necesario caracterizar el rígido $\Rightarrow d, I_{O_{33}}$

d: Ya demostramos que para un sector de círculo de ángulo $2\alpha \Rightarrow d = \frac{2RS \sin \alpha}{3\alpha}$

En este caso $\alpha = \frac{\pi}{2} \Rightarrow d = \frac{2RS \sin(\pi/2)}{3\pi/2} = \frac{4R}{3\pi}$ (si no conoce el resultado, integre!)



$I_{O_{33}}$: Discos de masa M y radio $R \Rightarrow I_{O_{33}} = \frac{MR^2}{2}$

Discos de masa $2M$ y radio $R \Rightarrow I_{O_{33}} = \frac{(2M)R^2}{2} = MR^2$

Cero el semidisco de masa M ; radio R tiene la mitad de la inercia del caso anterior

$$\Rightarrow \overset{O_{1,2}}{I_{O_{33}}} = \frac{1}{2} \overset{O_{21,2}}{I_{O_{33}}} = \frac{1}{2} MR^2$$

(También se puede obtener mediante integración)

Teníamos: $\dot{\varphi} = \frac{mgd \cos \varphi}{I_{33}}$ ^{primero} $\Rightarrow \frac{\dot{\varphi}^2}{2} - \frac{\dot{\varphi}_0^2}{2} = \frac{mgd}{I_{33}} (\sin \varphi - \sin \varphi_0) \Rightarrow \dot{\varphi}(\varphi) = \sqrt{\frac{2mgd \sin \varphi}{I_{33}}}$

Se sabe cuando $\varphi = \pi/2 \Rightarrow \dot{\varphi}(\pi/2) = \sqrt{\frac{2mgd}{I_{33}}} = 4 \sqrt{\frac{g}{3\pi R}}$

OTRA ALTERNATIVA: ENERGÍA

- En este caso es más directo ya que la conservación de E se representa mediante una ecuación de 1^º orden en $\varphi \Rightarrow$ Permite despejar $\dot{\varphi}$ directamente
- Para demostrar que la energía se conserva debemos mostrar que NO ACTÚAN FUERZAS RESIDUALES
- En particular, debemos ser capaces de calcular la POTENCIA realizada por \vec{F} sobre un rígido...

POTENCIA

→ $P^{\vec{F}} = \vec{F} \cdot \vec{v}_P$ (1) donde P es el punto de aplicación de \vec{F}

→ A veces conviene expresarla en términos de la velocidad de otro punto del rígido ⇒ DIST. VELOCIDADES

$$\left. \begin{aligned} P^{\vec{F}} &= \vec{F} \cdot \vec{v}_P \\ \vec{v}_P &= \vec{v}_O + \vec{\omega} \times (\vec{r}_P - \vec{r}_O) \end{aligned} \right\} \Rightarrow P^{\vec{F}} = \vec{F} \cdot (\vec{v}_O + \vec{\omega} \times (\vec{r}_P - \vec{r}_O))$$
$$= \vec{F} \cdot \vec{v}_O + \vec{F} \cdot [\vec{\omega} \times (\vec{r}_P - \vec{r}_O)]$$
$$= \vec{F} \cdot \vec{v}_O + \underbrace{[(\vec{r}_P - \vec{r}_O) \times \vec{F}] \cdot \vec{\omega}}_{M_O^{\vec{F}}} \quad \left. \begin{array}{l} \text{prop. cíclica} \\ \Rightarrow \end{array} \right\} \Rightarrow \boxed{P^{\vec{F}} = \vec{F} \cdot \vec{v}_O + M_O^{\vec{F}} \cdot \vec{\omega}} \quad (2)$$

OBS: La ec.(2) es más general, ya que la (1) predice potencia nula para distribuciones de fuerzas modeladas con una resultante y un momento en punto fijo, cuando en realidad EL MOMENTO PUEDE ENTREGAR ENERGÍA AL SISTEMA.

Volviendo al problema: $\rightarrow \vec{P}$ conservativo
 $\rightarrow \vec{P}^{\vec{q}_1} = \vec{N}_1 \cdot \dot{\vec{r}}_0 + \vec{M}_0^{\vec{q}_1} \cdot \dot{\vec{w}} = 0$, idem $\vec{P}^{\vec{q}_2} = 0$ } SISTEMA CONSERVATIVO

$$T = \frac{1}{2} m v_0^2 + \frac{1}{2} \dot{\vec{w}} \cdot (\mathbb{I} \cdot \dot{\vec{w}}) + M \dot{v}_0 \cdot [\dot{\vec{w}} \times (\vec{r}_0 - \vec{r}_0)] = \frac{1}{2} I_{33} \dot{\varphi}^2$$

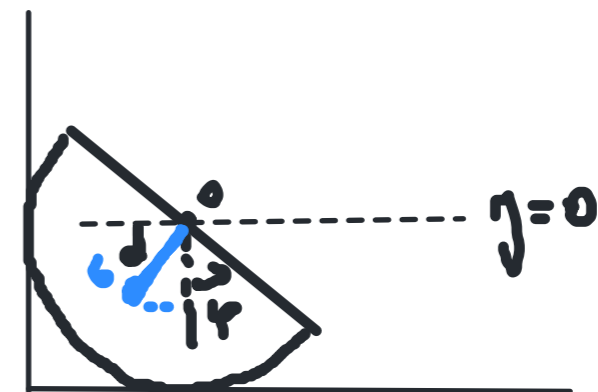
$$U = U_{r_0} = -mgd \sin \varphi$$

$$E = T + U = \frac{1}{2} I_{33} \dot{\varphi}^2 - mgd \sin \varphi = \frac{1}{2} I_{33} \dot{\varphi}_0^2 - mgd \sin \varphi_0 = 0$$

$$\Rightarrow \dot{\varphi}^2 = \frac{2mgd \sin \varphi}{I_{33}} \Rightarrow \dot{\varphi}(\pi/2) = \sqrt{\frac{2mgd}{I_{33}}} = \sqrt{\frac{g}{3\pi R}}$$

Se llega de forma mucho más directa!

NOTA: Si quisiera calcular las normales \Rightarrow Aplicar 1º cardinal (ya conocer $\dot{\varphi}(\varphi)$, $\ddot{\varphi}(\varphi)$, necesarios para escribir \vec{a}_c)



$$\eta_c = -d \sin \varphi$$

ii) ¿Qué cantidades se conservan en el movimiento posterior?

- Esta pregunta implica:
- 1) Identificarlas
 - 2) Justificar su existencia
 - 3) Calcularlas en función de las coordenadas y sus derivadas
 - 4) Calcular su valor numérico (evaluarlas en $t=0$ o donde haya info.)

$$\begin{aligned} \rightarrow \vec{F}^{\text{ext}} = \vec{N}_1 - \vec{P} &\Rightarrow \vec{F}^{\text{ext}} \cdot \hat{\lambda} = 0 \\ \vec{F}^{\text{ext}} = \vec{f}_b &\Rightarrow \vec{F}^{\text{ext}} \cdot \hat{\lambda} = \vec{f}_b \cdot \hat{\lambda} \end{aligned} \left. \vphantom{\begin{aligned} \vec{F}^{\text{ext}} = \vec{N}_1 - \vec{P} \\ \vec{F}^{\text{ext}} = \vec{f}_b \end{aligned}} \right\} \Rightarrow \dot{\vec{p}} \cdot \hat{\lambda} = 0 \\ \hat{\lambda} \text{ cte} \Rightarrow \frac{d(\vec{p} \cdot \hat{\lambda})}{dt} = \dot{\vec{p}} \cdot \hat{\lambda} \left. \vphantom{\frac{d(\vec{p} \cdot \hat{\lambda})}{dt}} \right\} \frac{d(\vec{p} \cdot \hat{\lambda})}{dt} = 0 \Rightarrow \vec{p} \cdot \hat{\lambda} = \text{cte}$$

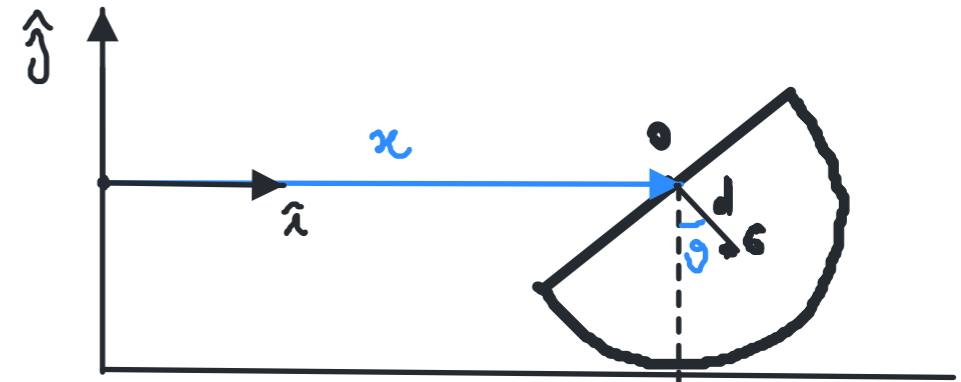
\Rightarrow SE CONSERVA EL MOMENTO LINEAL SEGUN $\hat{\lambda}$ (Equivalentemente, como $\vec{p} \cdot \hat{\lambda} = M \vec{v}_b \cdot \hat{\lambda}$, se conserva la velocidad horizontal de θ , v_{bx})

$\rightarrow \left. \begin{array}{l} \vec{P}^{\text{conservativo}} \\ \vec{P}^{\text{N}} = 0 \end{array} \right\} \Rightarrow$ SE CONSERVA LA ENERGÍA MECÁNICA

MOMENTO LINEAL

$$\vec{r}_C = (x + d \sin \theta) \hat{i} - d \cos \theta \hat{j} \Rightarrow \vec{v}_C = [\dot{x} + d \cos \theta \dot{\theta}] \hat{i} - d \sin \theta \dot{\theta} \hat{j}$$

$$\text{Luego } \vec{v}_C \cdot \hat{i} = \dot{x} + d \cos \theta \dot{\theta} \stackrel{t=0}{=} d \dot{\varphi}(\pi/2) = 4d \sqrt{\frac{g}{3\pi R}}$$



ENERGÍA

$$T \stackrel{a=C}{=} \frac{1}{2} M v_C^2 + \frac{1}{2} \bar{\omega} \cdot (\mathbf{I}_C \bar{\omega}) + M \vec{r}_C \cdot [\bar{\omega} \times (\vec{r}_C - \vec{r}_O)] = \frac{1}{2} M (\dot{x} + d \cos \theta \dot{\theta})^2 + \frac{1}{2} M d^2 \cos^2 \theta \dot{\theta}^2 + \frac{1}{2} \overbrace{(\mathbf{I}_{O_3} - M d^2)}^{\text{STEINER}} \dot{\theta}^2$$

$$U = -M g d \cos \theta$$

$$\Rightarrow \Sigma = \frac{1}{2} M (\dot{x} + d \cos \theta \dot{\theta})^2 + \frac{1}{2} M d^2 \cos^2 \theta \dot{\theta}^2 + \frac{1}{2} (\mathbf{I}_{O_3} - M d^2) \dot{\theta}^2 - M g d \cos \theta \stackrel{t=0}{=} 0$$

\Rightarrow Tenemos 2 CL y 2 cantidades conservadas \Rightarrow Problema "resuelto"

iii) Hallar la máxima inclinación alcanzada en el movimiento posterior

OBS: cuando se alcanza la máxima inclinación $\Rightarrow \dot{\theta} = 0$

$$\begin{aligned} \dot{x} + d\omega\dot{\theta} &= 4d\sqrt{\frac{g}{3\pi R}} \\ \frac{1}{2}M(\dot{x} + d\omega\dot{\theta})^2 + \frac{1}{2}Md^2\omega^2\dot{\theta}^2 + \frac{1}{2}(I_{CG} - Md^2)\dot{\theta}^2 - Mg d \cos\theta_n &= 0 \end{aligned}$$

$$\Rightarrow \frac{1}{2}M \frac{16d^2g}{3\pi R} = Mg d \cos\theta_n$$

$$\Rightarrow \left. \begin{aligned} \frac{8d}{3\pi R} &= \cos\theta_n \\ d &= \frac{4R}{3\pi} \end{aligned} \right\} \Rightarrow \cos\theta_n = \frac{8 \cdot 4R}{9\pi^2 R} \Rightarrow \theta_n = \text{Arcos}\left(\frac{32}{9\pi^2}\right) \approx 69^\circ$$