

12P

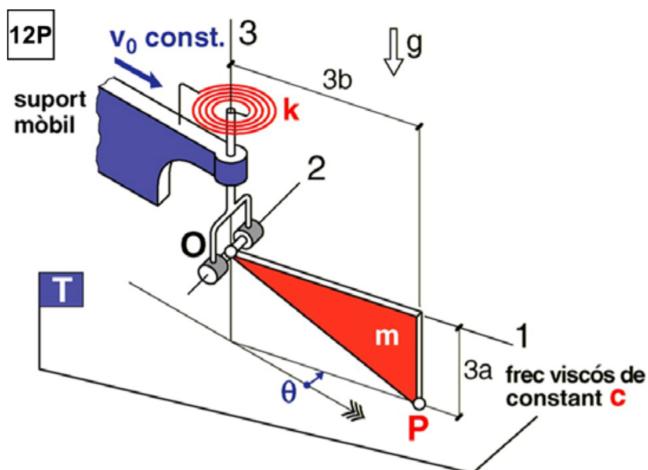
PROF

Teoremes vectorials II

Ho poso a dalt, defa, al ppi x tenir-ho a mà

$$\sum_{sist} \bar{F}_{ext} = m_{sist} \cdot \bar{a}_{RGal}(G_{sist})$$

$$\sum_{sist} \bar{M}_{ext}(Q) - \bar{QG} \times m_{sist} \cdot \bar{a}_{RGal}(Q) = \dot{\overline{H}}_{RTQ}^{sist}(Q)$$



La placa triangular homogènia, de massa m i costats $3a$ i $3b$, està articulada a una forquilla, de massa negligible, i manté contacte amb el terra (T). Entre terra i placa hi ha freqüències viscoses de coeficient c . La forquilla està articulada a un suport que té un moviment de translació v_0 constant respecte del terra. Entre suport i forquilla hi ha una molla torsional de constant k . Fes el diagrama general d'interaccions (DGI) i troba:

- l'equació del moviment per a la θ .
- el valor de k mínim per a estabilitzar les oscil·lacions al voltant de la configuració $\theta = 0$.

El vèrtex P llisca sobre el pla horitzontal i entre ell i el pla hi ha un freqüència viscosa de constant c independent de la normal.

Per $\theta = 0$ la molla està distesa.]

Afegeix-ho a
l'enunciat

Interès del problema: si interpretem el suport mòbil com el xassís d'un vehicle que es mou marxa enrere amb $\bar{v}_0 = ct$, i veiem la placa com un model simple de remolc, l'objectiu és que el remolc es mantingui alineat amb el vehicle. Per aconseguir-ho possem una molla torsional entre suport i forquilla, que tendeixi a reduir les petites desviacions de θ , retornant-les cap a $\theta_{eq} = 0$ quan n'hi hagi. És a dir, fent que $\theta = 0$ sigui una posició d'equilibri ESTABLE del sistema. Veurem que el valor de K necessari per garantir aquesta estabilitat depèn de v_0 . A major v_0 caldrà major K .

Llegeix enunciat (afegir $\theta = 0 \Rightarrow$ molla distesa)

interès problema

- mantenir remolc alineat
- x aconseguir-ho, posem molla
- volem $\theta_{eq} = 0$ EST
quina k mínima cal efd v_0 ?

2 GL | $\ddot{\theta}$ lliure, v_0 forçat

Força freq viscós $T \rightarrow$ placa

P llisca

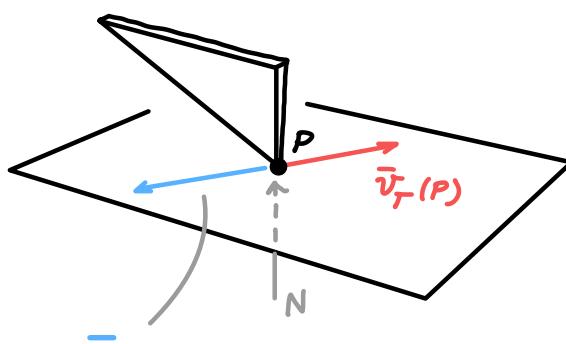
+

"Entre terra i placa \exists freq viscós de coef. c "



\exists força de fricció $T \rightarrow P$ modelitzada així →

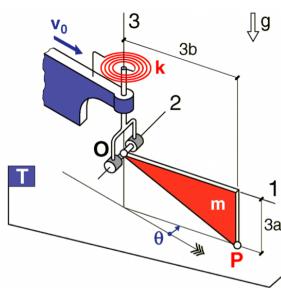
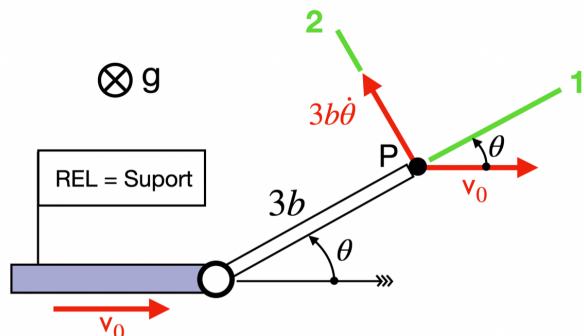
Model de freq viscós



$$\bar{F}_{fv} = -c \cdot \bar{v}_T(P)$$

No és μN ! Seria μN amb el model de freq sec

Força de freq viscós $T \rightarrow P$

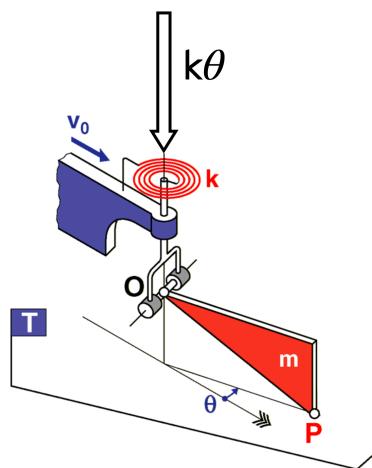


$$\bar{v}_T(P) = \bar{v}_{REL}(P) + \bar{v}_{ar}(P) = \begin{cases} v_0 \cos \theta \\ -v_0 \sin \theta + 3b\dot{\theta} \\ 0 \end{cases} \Big|_{B=(1,2,3)}$$

$$\bar{F}_{fv} = -c \cdot \bar{v}_T(P) = \begin{cases} -cv_0 \cos \theta \\ cv_0 \sin \theta - 3cb\dot{\theta} \\ 0 \end{cases} \Big|_B \quad \begin{aligned} & \boxed{-cv_0 \cos \theta} & F_{fv1} \\ & \boxed{cv_0 \sin \theta - 3cb\dot{\theta}} & F_{fv2} \end{aligned}$$

Parell molla torsional

Parell molla torsional → forq



Molla distesa per $\theta = 0$

+

Quan $\theta \uparrow$, molla tendeix a tornar placa cap a $\theta = 0$

↓

Parell molla → forq ha de ser ($\downarrow k\theta$)

Eq. mov. θ

$$\ddot{\theta} = f(\theta, \dot{\theta})$$

Permetrà saber si $\theta = 0^\circ$ és d'eq. EST

Eines x trobar-la | - DGI
| - Full ruta

DGI sobre diapo ← Assumeixo massa suport ≈ 0 (+ clar)

Saltable

Analisi global

- 18 incògn: 16 ie, $\ddot{\theta}$, F] forga actuador
- 18 eqs = 3 sòlids · 6 eqs/sòlid] DET ✓

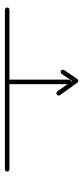
Per reduir eqs, examinem subsistemes

θ solo intervé a placa o forq \Rightarrow Sist. ha de contenir placa o forq

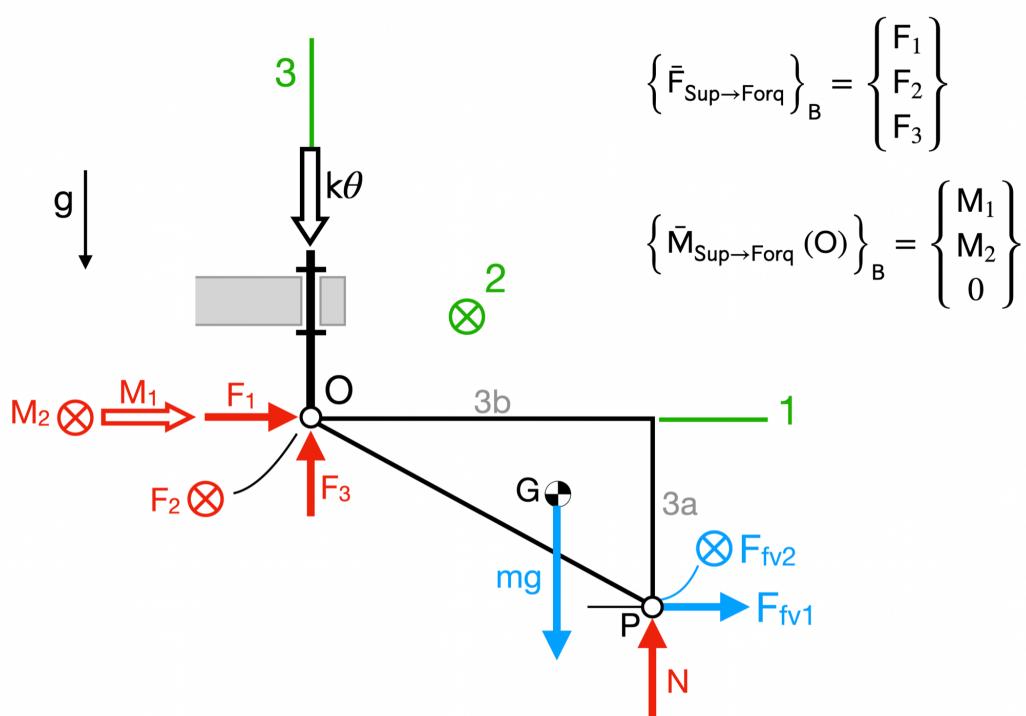
Avaluem \neq subsistemes → Diapo → Tots INDET ☹

Sembla que caldrà considerar 2 sist. x tenir + eqs ...

Però... que tots sist. d'eqs. surtin INDET no impedeix que pugui contenir 1 eq sense i.e. Seria l'eq. del mov.!

eq. mov. hauria de contenir K i m en ppi		Donem oportunitat a "placa + forq"
--	---	---------------------------------------

Forces sobre "Placa + Forq"



Si apliquem TMC(O) \Rightarrow $\cancel{\text{mom. d'enllaç en dir. 3}}$
N sols crea mom. en dir. 2

Full ruta eq. mov. θ	sist = Placa + forq $TMC(O)]_3$
-------------------------	------------------------------------

$$\frac{TMC(o)]_3}{\sum \bar{M}_{ext}(o) + \overbrace{\overline{OG} \times m \bar{a}_T(o)}^{\overline{o} (\bar{v}_T(o) = \bar{v}_o = ct)} = \dot{H}_{RTO}(o)}$$

$$\frac{\sum \bar{M}_{ext}(o)]_3}{}$$

$$\sum \bar{M}_{ext}(o) = (\Rightarrow M_1) + (\otimes M_2) + \overline{OG} \times (\downarrow mg) +$$

$$\overline{OP} \times \overline{N} + \underbrace{\overline{OP} \times \bar{F}_{fv} + (\downarrow K\theta)}_{\text{Únics amb comp. 3}} =$$

$$= \left\{ \begin{array}{c} \vdots \\ -K\theta + 3bF_{fv2} \end{array} \right\} \quad (I)$$

$$\left\{ \overline{OP} \times \bar{F}_{fv} \right\}_B = \left\{ \begin{array}{c} 3b \\ 0 \\ -3a \end{array} \right\} \times \left\{ \begin{array}{c} F_{fv1} \\ F_{fv2} \\ 0 \end{array} \right\} = \left\{ \begin{array}{c} \vdots \\ 3bF_{fv2} \end{array} \right\}$$

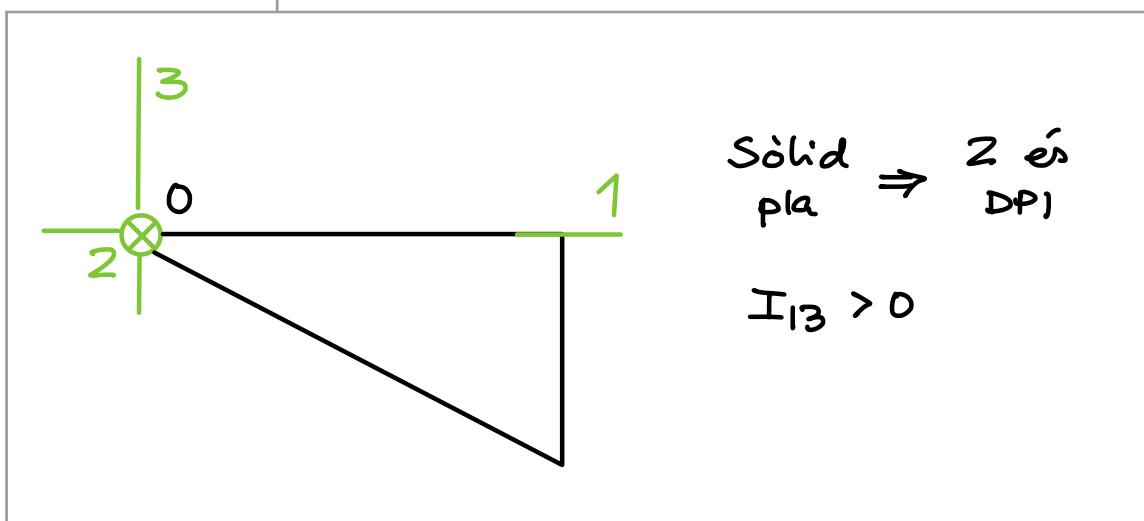
$$\frac{\dot{\bar{H}}_{RTD}(0)}{3}$$

Només placa té massa (força no)

$$\bar{H}_{RTD}(0) = \bar{\mathbb{I}}_{placa}(0) \cdot \bar{\Omega}_T^{placa}$$

$O \in \text{placa}$

$$\left\{ \bar{H}_{RTD}(0) \right\}_B = \begin{bmatrix} I_{11} & 0 & |I_{13}| \\ 0 & I_{11} + I_{33} & 0 \\ |I_{13}| & 0 & I_{33} \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} 0 \\ 0 \\ \dot{\theta} \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} |I_{13}| \dot{\theta} \\ 0 \\ I_{33} \dot{\theta} \end{Bmatrix} \quad (\text{II})$$



$$\dot{\bar{H}}_{RTD}(0) \stackrel{\text{DEF}}{=} \frac{d}{dt} \bar{H}_{RTD}(0) \Big|_{RTD}$$

$$\left\{ \dot{\bar{H}}_{RTD}(0) \right\}_B = \left\{ \begin{array}{c} \vdots \\ I_{33} \ddot{\theta} \end{array} \right\} + \left\{ \begin{array}{c} 0 \\ 0 \\ \dot{\theta} \end{array} \right\} \times \underbrace{\left\{ \begin{array}{c} |I_{13}| \dot{\theta} \\ 0 \\ I_{33} \dot{\theta} \end{array} \right\}}_{\bar{\Omega}_{RTD}^B} = \left\{ \begin{array}{c} \vdots \\ I_{33} \ddot{\theta} \end{array} \right\} \quad (\text{III})$$

$\bar{\Omega}_{RTD}^B = \bar{\Omega}_T^B$

$$[(\text{II}) = (\text{III})]_3$$

$$-K\theta + 3b F_{fv2} = I_{33} \ddot{\theta}$$

$$-K\theta + 3b (cv_0 \sin \theta - 3cb \dot{\theta}) = I_{33} \ddot{\theta}$$

$$I_{33} \ddot{\theta} + 9cb^2 \dot{\theta} + K\theta - 3bcv_0 \sin \theta = 0$$

(IV)

Després veiem com calcular-lo

M'ho salto:

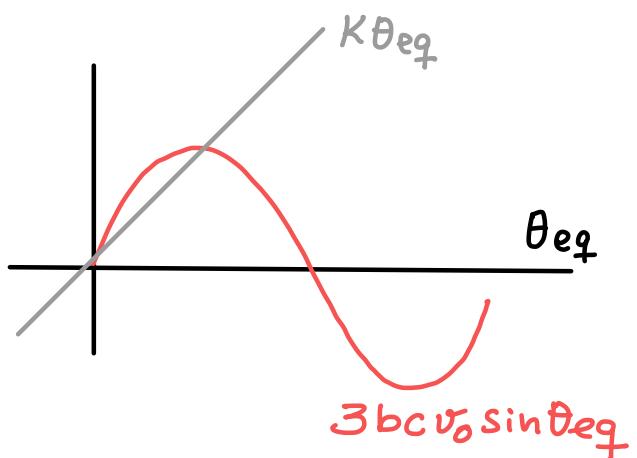
Punts equilibri?

Subst $\theta = \theta_{eq}$, $\dot{\theta} = 0$, $\ddot{\theta} = 0$ a (IV):

$$K\theta_{eq} = 3bcv_0 \sin \theta_{eq}$$

$$\theta_{eq} = 0 \quad (\text{sol trivial})$$

La q volem estudiar



Estabilitat de $\theta_{eq} = 0^\circ$?

En 3 passos com al pèndol simple de qp.

$$I_{33} \ddot{\theta} + 9cb^2 \dot{\theta} + k\theta - 3bcv_0 \sin \theta = 0$$

Obtenim EDO
de l'error ε

$$\theta = \theta_{eq} + \varepsilon$$

$$\dot{\theta} = \dot{\varepsilon}$$

$$\ddot{\theta} = \ddot{\varepsilon}$$

$\overbrace{= \varepsilon}$
en aquest exemple

$$I_{33} \ddot{\varepsilon} + 9cb^2 \dot{\varepsilon} + k \varepsilon - 3bcv_0 \sin \varepsilon = 0$$

La linealitzem

$$\sin \varepsilon \approx \varepsilon$$

$$I_{33} \ddot{\varepsilon} + \underbrace{9cb^2 \dot{\varepsilon}}_A + \underbrace{(k - 3bcv_0)}_B \varepsilon = 0$$

$$\ddot{\varepsilon} = -\frac{B}{I_{33}} \varepsilon - \frac{A}{I_{33}} \dot{\varepsilon}$$

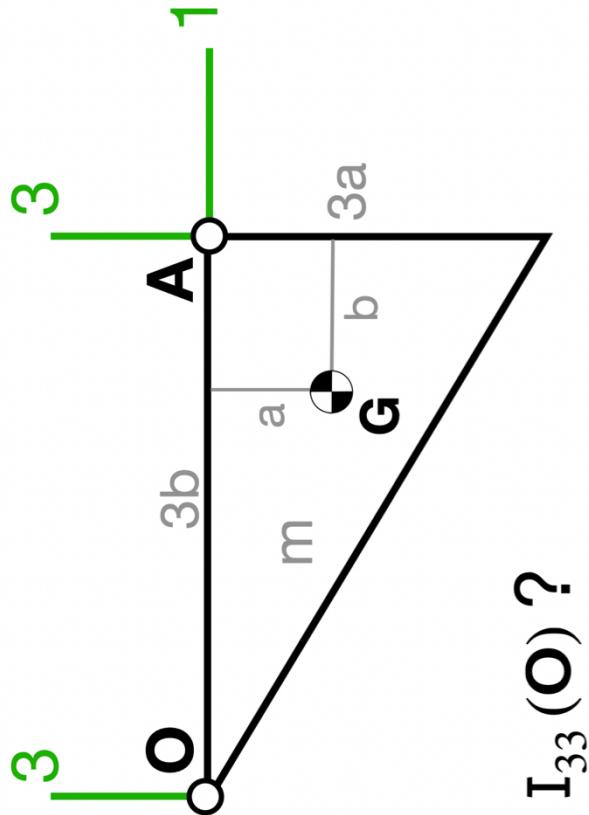
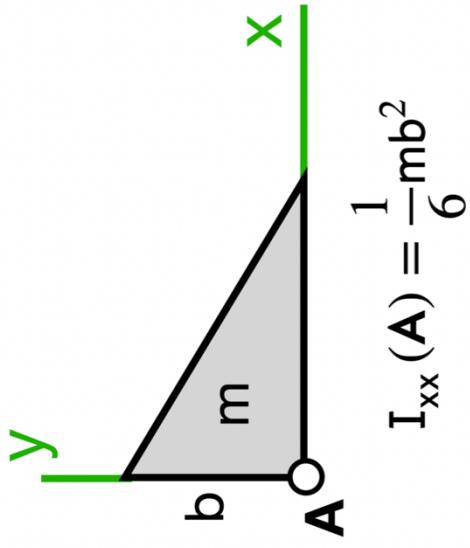
$$K > 0$$

$K > 0?$

$$K > 0 \iff B > 0 \iff k > 3bcv_0$$

Criteri per dissenyar la molla

Taules



$I_{33}(O)$?

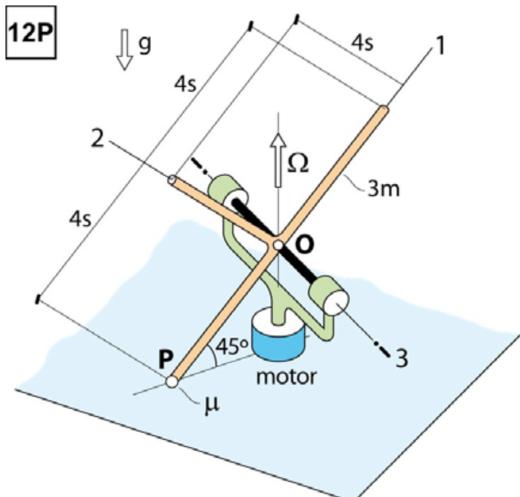
$I_{33}(A)$ de taules + **doble Steiner** per passar a O:

$$(a) \quad I_{33}(O) = I_{33}(G) + I_{33}^\oplus(O)$$

$$(b) \quad I_{33}(A) = I_{33}(G) + I_{33}^\oplus(A)$$

$$(a - b) \quad I_{33}(O) = I_{33}(A) + I_{33}^\oplus(O) - I_{33}^\oplus(A)$$

$$I_{33}(O) = \frac{1}{6}m(3b^2) + m(2b)^2 - mb^2 = \frac{9}{2}mb^2$$



4s
El sòlid rígid està format per tres barres homogènies, cadascuna de massa m i llargària $3s$ i està articulat a una forquilla. Inicialment, el sòlid gira amb ~~amb~~ Ω_0 respecte del terra (T) i manté contacte amb el terra. Entre terra i sòlid hi ha freqüència de coeficient μ . Fes el diagrama general d'interaccions (DGI) i troba:

- el valor crític de Ω_0 (Ω_{cr}) per al qual es perd el contacte amb el terra.
- l'equació del moviment quan $\Omega > \Omega_{cr}$.

GL

Si P en contacte amb T :

$$1 \text{ GL: } \dot{\psi} = \Omega = ct \quad (\text{forçat})$$

1er analitzarem
aquest cas
 $\Omega_{crítica}$?

Si P perd contacte:

$$2 \text{ GL} \quad \left| \begin{array}{l} \dot{\psi} = \Omega = ct \quad (\text{forçat}) \\ \ddot{\theta} \quad (\text{lliure}) \end{array} \right.$$

Després aquest
 $\ddot{\theta} = f(\theta, \dot{\theta})$?

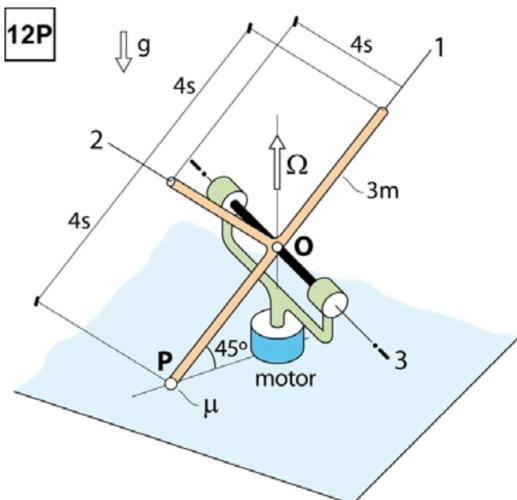
Motor

En general:

- Si sabem $\Gamma \Rightarrow \ddot{\psi}$ és incògn.
- Si sabem $\ddot{\psi} \Rightarrow \Gamma$ és incògn.

En aq. exercici:

$$\dot{\psi} = \Omega = ct \Rightarrow \begin{cases} \ddot{\psi} = 0 \quad (\text{coneguda}) \\ \Gamma \text{ és incògn} \end{cases}$$

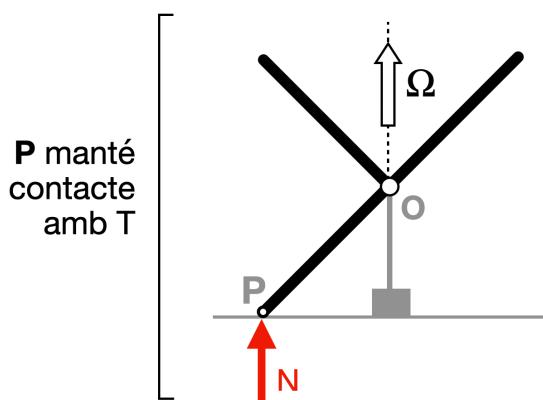


El sòlid rígid està format per tres barres homogènies, cadascuna de massa m i llargària $4s$, i està articulat a una forquilla. Inicialment, el sòlid gira amb ~~amb~~ Ω_0 respecte del terra (T) i manté contacte amb el terra. Entre terra i sòlid hi ha freq sec de coeficient μ . Fes el diagrama general d'interaccions (DGI) i troba:

- el valor crític de Ω_0 (Ω_{cr}) per al qual es perd el contacte amb el terra.
- l'equació el moviment quan $\Omega > \Omega_{cr}$.

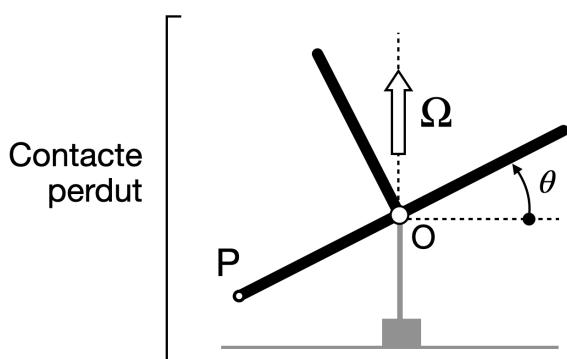
4s

GL ? 2 situacions:



1 GL

$$\dot{\psi} = \Omega = ct \quad (\text{forçat})$$

$$\begin{pmatrix} N > 0 \\ \Omega < \Omega_{càntica} \end{pmatrix}$$


2 GL

$$\dot{\psi} = \Omega = ct \quad (\text{forçat})$$

$$\dot{\theta} \quad (\text{lliure})$$

$$(\Omega > \Omega_{càntica})$$

Suposarem inicialment que hi ha contacte $T-P$

Buscarem $N = f(\Omega)$

Trobarem $\Omega_{cànt.}$ t.g. $N=0$

Recordem tractament motors

Via diapo

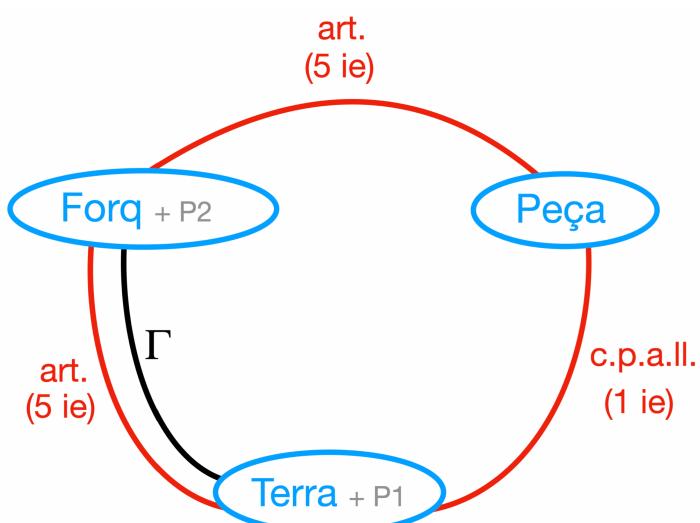
Γ conegut $\Rightarrow \ddot{\psi}$ incògn.

$\ddot{\psi}$ incog. $\Rightarrow \Gamma$ incògn.

Aquesta situació!

DGI (Si P i T en contacte)

Via diapo



Anàlisi global

12 incògn : 11 ie, Γ

DET ✓

12 eqs = 2 solids $\cdot 6 \frac{\text{eqs}}{\text{solid}}$

Full ruta per N

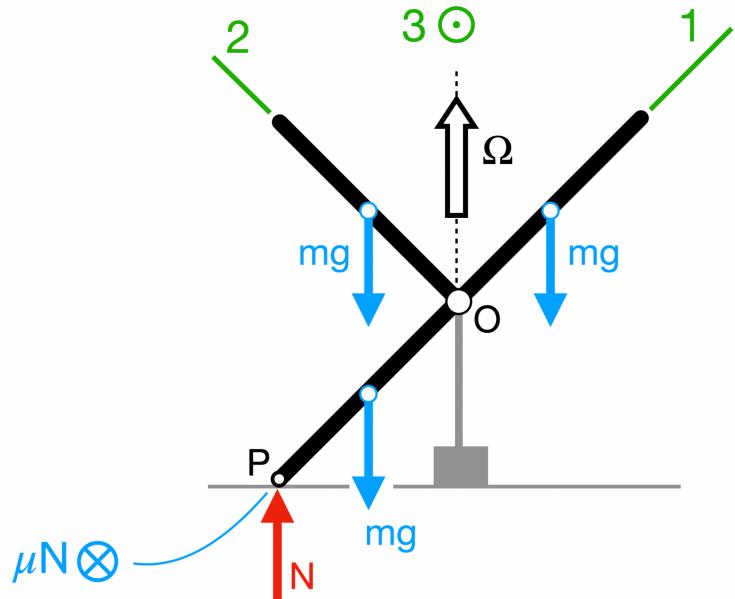
Volem N \Rightarrow Sist. ha d'incloure la peça

- SIST = Peça : 6 ie \Rightarrow DET ✓
- SIST = Peça + forq : 6 ie, Γ \Rightarrow INDET x

Tinem sist = peça

$$\left\{ \bar{F}_{Forq \rightarrow Peça} \right\}_B = \left\{ \begin{matrix} F_1 \\ F_2 \\ F_3 \end{matrix} \right\}$$

$$\left\{ \bar{M}_{Forq \rightarrow Peça}(O) \right\}_B = \left\{ \begin{matrix} M_1 \\ M_2 \\ 0 \end{matrix} \right\}$$



N crea mom. dir. 3
Cap altra ie en crea

Full nta per N	$Sist = Peça$ $TMC(O)]_3$
------------------	------------------------------

$TMC(O)]_3$

\bar{o} (O fix a RGal = T)

$$\sum M_{ext}(o) - \overbrace{\bar{OG}_{SIST} \times m_{SIST}}^{\bar{o}} \bar{a}_{RGal}(o) = \dot{\bar{H}}_{\frac{RTD}{T}}(o)$$

$$\sum M_{ext}(o)]_3 = \underbrace{\left(\otimes N \frac{4s}{\sqrt{2}} \right)}_{\bar{OP} \times \bar{N}} + \underbrace{\left(\odot mg \frac{2s}{\sqrt{2}} \right)}_{\bar{OG}_1 \times (\downarrow mg)}$$
(a)

$$\bar{H}_{RTD}(o) = I_{Peça}(o) \cdot \bar{J}_T^{Peça}$$

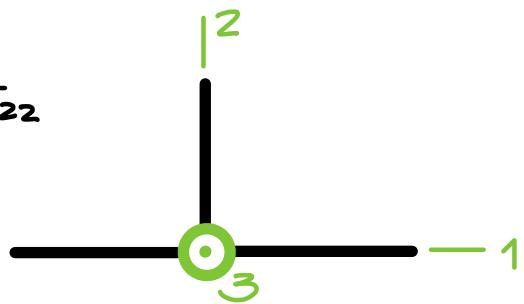
(

1 únic solid
 $O \in$ solid

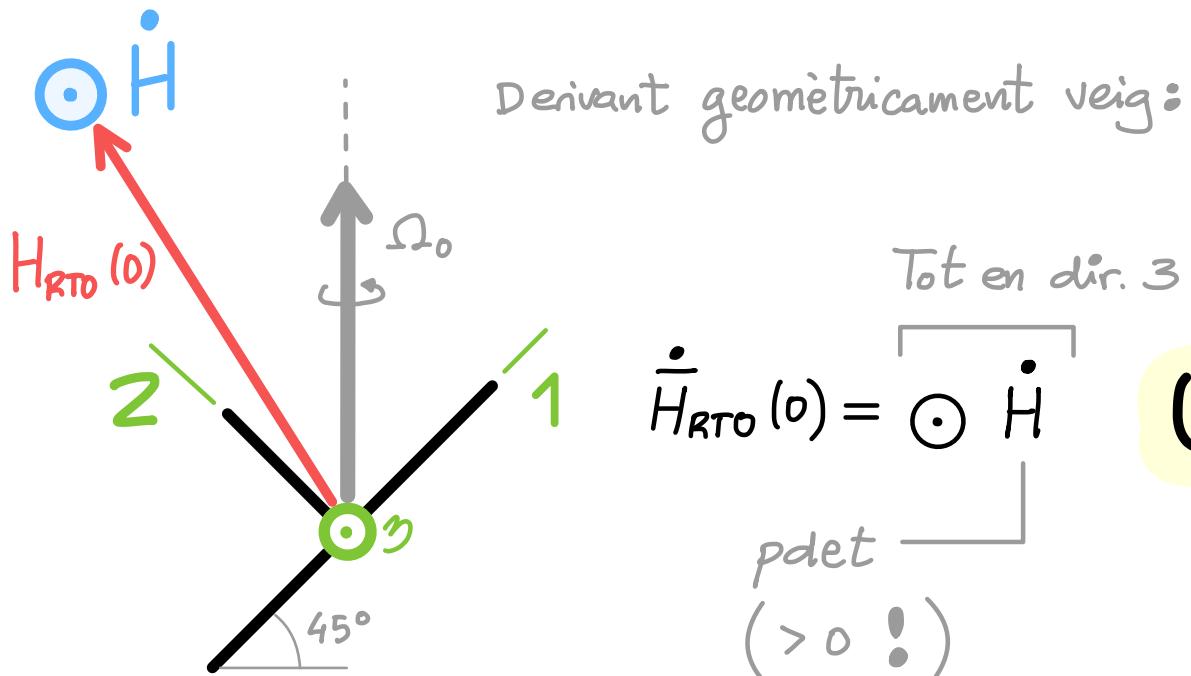
Fig. plana \Rightarrow 3 és DPI
 $I_{33} = I_{11} + I_{22}$

$$I_{12} = 0$$

$$I_{22} = 2 I_{11}$$



$$\{\bar{H}_{RTO}(0)\}_B = \begin{bmatrix} I & & \\ & 2I & \\ & & 3I \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} \Omega/\sqrt{2} \\ \Omega/\sqrt{2} \\ 0 \end{Bmatrix} = \frac{\Omega}{\sqrt{2}} \begin{Bmatrix} I \\ 2I \\ 0 \end{Bmatrix} \quad I_{22} > I_{11}$$



(b)

(a) = (b) :

$$\left(\otimes N \frac{4s}{\sqrt{2}}\right) + \left(\odot mg \frac{2s}{\sqrt{2}}\right) = \odot \dot{H}$$

Salto

$$N \frac{4s}{\sqrt{2}} - mg \frac{2s}{\sqrt{2}} = -\dot{H}$$

$$N = \frac{mg}{2} - \frac{\sqrt{2}}{4s} \dot{H}$$

Discussió:

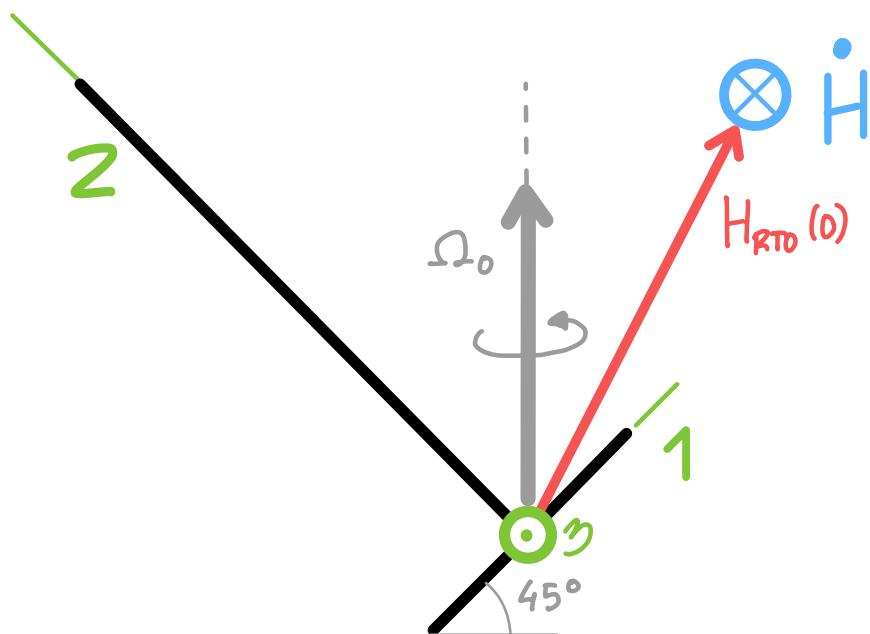
$\underbrace{\dot{H} = 0}_{\text{pq mom. cinètic pega} = 0}$

$\triangleright \Omega = 0 \Rightarrow \dot{H} = 0 \Rightarrow N = \frac{mg}{z}$

$\triangleright \text{Si } \Omega > 0 \Rightarrow \dot{H} > 0 \Rightarrow N < \frac{mg}{z}$

\exists
 $\Omega_{\text{càtica}}$
 pèrdua
 contacte

Què hauria passat si $I_{zz} < I_{11}$?



$$N = \frac{mg}{2} - \frac{\sqrt{2}}{4s} \underbrace{\dot{H}}_{\substack{\text{Ara} > 0}} + \underbrace{\dot{H}}_{\substack{\text{Ara} < 0}}$$

N augmentaria amb Ω

Es mantindria el contacte

Càlcul d' \dot{H} per trobar $\Omega_{\text{crítica}}$

$$\dot{\bar{H}}_{\text{RTD}}(0) = \begin{Bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \end{Bmatrix} + \begin{Bmatrix} \Omega/\sqrt{2} \\ -\Omega/\sqrt{2} \\ 0 \end{Bmatrix} \times \begin{Bmatrix} I \\ 2I \\ 0 \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} 0 \\ 0 \\ \frac{I\Omega^2}{2} \end{Bmatrix}$$

[deriv. comp.] [$\bar{\Omega}_{\text{RTD}}^B$] [vec. sense deriv.]

$$N = \frac{mg}{2} - \frac{\sqrt{2}}{4s} \cdot \frac{I\Omega^2}{2} = \frac{mg4s - I\Omega^2\sqrt{2}}{8s}$$

$$N > 0 \Leftrightarrow mg4s > I\Omega^2\sqrt{2}$$

$$\Leftrightarrow \Omega^2 < \frac{mg4s}{I\sqrt{2}}$$

$$\Leftrightarrow \Omega_{\text{crítica}} = \sqrt{\frac{mg4s}{I\sqrt{2}}}$$