

MECCANICA RAZIONALE

Ing. Civile & Aerospaziale
Navale

22 marzo 2021

Problema dello statica: corpo
rigido, vincolato, sistemi articolati

Configurazione di un corpo rigido

→ coordinate libere

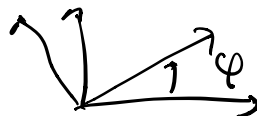
Corpo rigido 3D sono 6

(x_0, y_0, z_0)

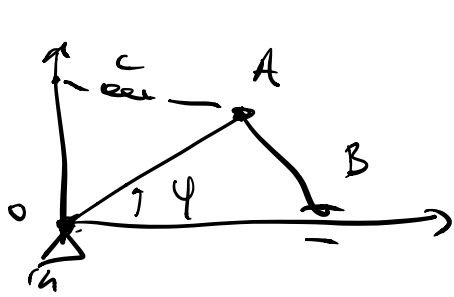
(φ, θ, ψ)

Corpo rigido 2D 3

(x_0, y_0, φ)



Vincoli olonomi, sistemi articolati:



Forze attive

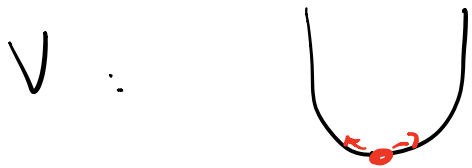
↓
PLV

$$PLV = \sum_{B \in R} \underline{F}_B^a \cdot \underline{\delta x}_B = 0$$

$$= \sum_{i=1}^l D_i \delta q_i$$

$$D_i = 0 = - \frac{\partial V}{\partial q_i}$$

→ studio di $V(q_1, \dots, q_l)$



Statica : forze (conservative)

→ calcolare l' energia potenziale
espresso in funzione delle coordinate

libere → $dV = 0$ equilibrio

$$V = V(q) \quad \text{oppure} \quad V = V(q_1, \dots, q_l)$$

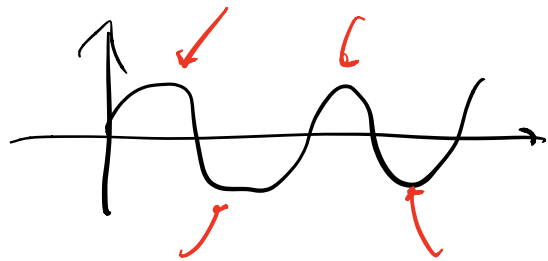
$$V = V(q_1, \dots, q_n) \quad ; \quad \frac{\partial V}{\partial q_1} = 0 \quad \dots \quad \frac{\partial V}{\partial q_n} = 0$$

$$\text{Hess } V = \begin{pmatrix} \frac{\partial^2 V}{\partial q_1^2} & \frac{\partial^2 V}{\partial q_1 \partial q_2} & \dots \\ \vdots & \vdots & \ddots \end{pmatrix}$$

$$V = V(q) \quad \leftarrow \quad \frac{dV}{dq} = 0 \quad \rightarrow \quad \text{eq.}$$

$$\frac{d^2 V}{dq^2} \begin{matrix} > 0 \\ = 0 \\ < 0 \end{matrix} \quad \leftarrow \quad \text{eq. stabile}$$

$$V = \sin, \cos, x^2$$



$$LV = \int Q(q) dq \quad \stackrel{!}{=} \quad d(-V)$$

$$\uparrow \quad \underline{\underline{Q}} \quad \quad \quad V = -\int \underline{\underline{Q}}$$

↑ coordinate
 linee e forze conservative

$$\int_{c_0}^{c_1} F dx$$

EQUAZIONI CARDINALI DELLA STATICA

S sistema materiale in equilibrio.

Per principio di inerzia $\underline{\underline{F}}_P = \underline{0} \quad \forall \text{ punto } P \text{ di } S$
↑
forza totale

Allora: $\underline{\underline{F}}_P = \underline{0} \quad \forall P \in S$

$$\Rightarrow \begin{cases} \sum_{P \in S} \underline{F}_P = \underline{0} \\ \underline{M}(O) = \sum_{P \in S} (\underline{x}_P - \underline{x}_O) \wedge \underline{F}_P = \underline{0} \end{cases}$$

↑
O punto fisso e proce

Dividiamo \underline{F}_P in forze interne e forze esterne

Azione e reazione: le forze interne

sono a due a due coppie di braccia
nulle.

Quindi:

$$\bullet \underline{R}^{(i)} = \sum_{p+s} \underline{F}_{-p}^{(i)} = 0 \quad \text{risultante delle forze interne}$$

$$\bullet \underline{M}^{(i)}(O) = 0 \quad \text{momento risultante delle forze interne rispetto ad } O$$

Quindi per le forze esterne:

$$\text{S il equilibrio} \Rightarrow \begin{cases} \underline{R}^{(e)} = \underline{0} \\ \underline{M}^{(e)}(O) = \underline{0} \end{cases} \quad \begin{array}{l} \text{equazioni} \\ \text{cardinali} \\ \text{delle} \\ \text{statiche} \\ \text{(ECS)} \end{array}$$

condizione
necessaria

In generale non sono sufficienti.

Ma: il corpo rigido.

In fatti: per il corpo rigido $ECS = PLV$

$$LV \text{ rigido} = \underline{R} \cdot \underline{\delta x_0} + \underline{M}(0) \cdot \underline{\chi}$$

$$\left(\begin{array}{l} \underline{R}^{(c)} = \underline{0} \\ \underline{M}^{(c)}(0) = \underline{0} \end{array} \right) \quad \hookrightarrow \quad \underline{R}^{(c)} \cdot \underline{\delta x_0} + \underline{M}^{(c)}(0) \cdot \underline{\chi}$$

• se $LV = 0 \quad \forall \underline{\delta x_0}, \underline{\chi} \Rightarrow$

$$\left\{ \begin{array}{l} \underline{R}^{(c)} = \underline{0} \\ \underline{M}^{(c)}(0) = \underline{0} \end{array} \right. \quad E.C.S.$$

• se valgono $\underline{R}^{(c)} = \underline{0}, \underline{M}^{(c)}(0) = \underline{0}$

allora $LV = 0 \quad \forall \underline{\delta x_0}, \underline{\chi}$

Commento: se $\underline{M}(0) = \underline{0}$ e
verificato per O , allora vale anche
per un punto O' (visto $\underline{R} = \underline{0}$)

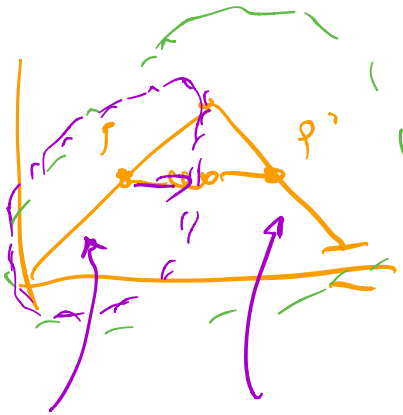
$$\text{In fatti:} \quad \underline{M}(0) = \sum_p (\underline{x}_p - \underline{x}_0) \wedge \underline{F}_p$$

$$\begin{aligned}
&= \sum_P \left([\underline{x}_P - \underline{x}_{O'}] + [\underline{x}_{O'} - \underline{x}_O] \right) \wedge \underline{F}_P \\
&= \left(\sum_P (\underline{x}_P - \underline{x}_{O'}) \wedge \underline{F}_P \right) + \left(\underbrace{[\underline{x}_{O'} - \underline{x}_O]}_{\substack{\uparrow \\ \uparrow \\ \uparrow}} \wedge \sum_P \underline{F}_P \right) \\
&= \underline{M}(O') + (\underline{x}_{O'} - \underline{x}_O) \wedge \underline{R}
\end{aligned}$$

da wir $\underline{R} = \underline{0} \Rightarrow \underline{M}(O) = \underline{M}(O')$

$$\underline{M}(O) = \sum_P (\underline{x}_P - \underline{x}_O) \wedge \underline{F}_P$$

$O = P'$, $\underline{F}_{P'}$ von \underline{O} auf P'



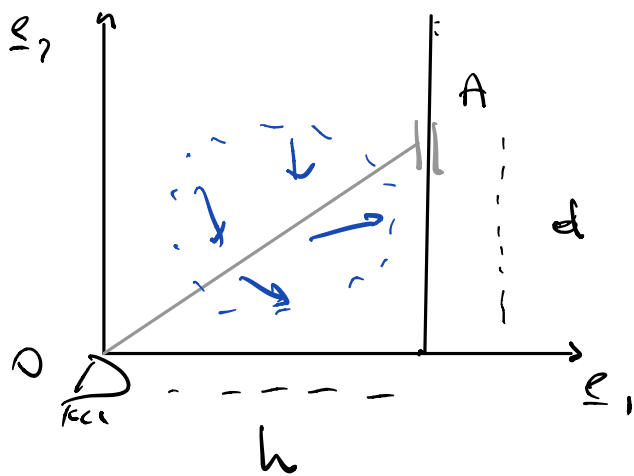
$$\underline{R} = \underline{0}$$

$$\underline{M}(O) = \underline{0}$$

Seconde partie

Application:

$$\overline{OA} = L$$

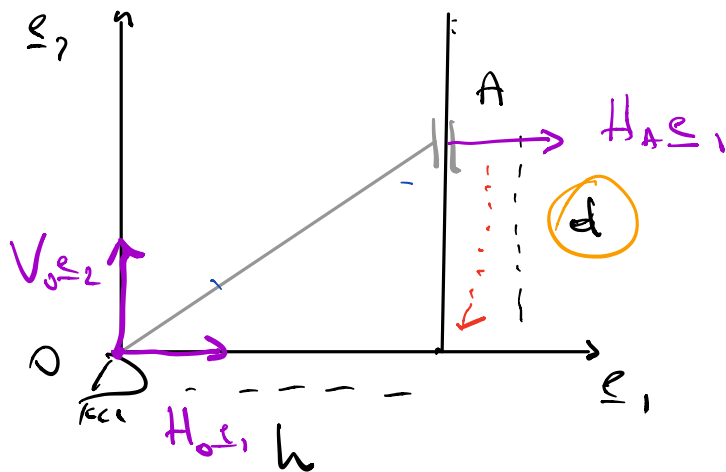


$$d = \sqrt{L^2 - h^2}$$

$\underline{R}^{e, a}$ risultante
forza
attiva esterna

$$\underline{M}^{e, e}$$

Calcolare le reazioni vincolari



E.C.S. :

$$\underline{R}^e = 10 \Rightarrow e_1 : H_0 + H_A + \underline{R}^{e, a} \cdot e_1 = 0$$

$$e_2 : V_0 + \underline{R}^{e, e} \cdot e_2 = 0$$

$$\underline{M}^e_{(0)} = 0 \Rightarrow e_3 : -H_A d + \underline{M}^{e, e}_{(0)} \cdot e_3 = 0$$

Alloce: se $d \neq 0 \Rightarrow H_0, V_0, H_A$

$$H_A = \frac{\underline{M}^{e, e}_{(0)} \cdot e_3}{d}$$

Sono determinate il modo unico per ogni sistema di forze attive

Invece se $d < 0$

• se $\underline{M}^{\omega} \cdot \underline{e}_3 = 0 \Rightarrow H_A \text{ e' indeterminata}$

• se $\underline{M}^{\omega} \cdot \underline{e}_3 \neq 0 \Rightarrow \text{no soluzioni}$

Abbiamo un sistema eq. lineare non omogeneo

$$A \cdot \underline{F}^z = \underline{F}^a$$

$$A = \begin{pmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & -d \end{pmatrix} \quad \underline{F}^z = \begin{pmatrix} H_0 \\ V_0 \\ H_A \end{pmatrix}$$

$$\underline{F}^a = \begin{pmatrix} -R^{e_1} \cdot r_1 \\ -R^{e_2} \cdot r_2 \\ -\underline{M}^{\omega} \cdot \underline{e}_3 \end{pmatrix}$$

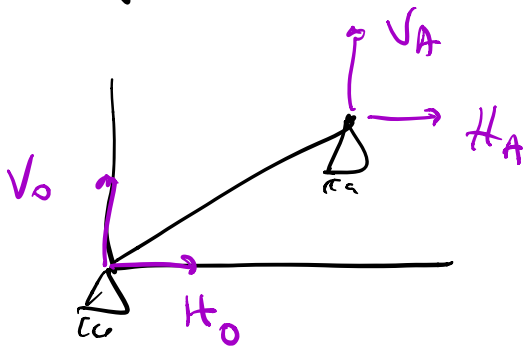
→ risolvere $\underline{F}^z = A^{-1} \underline{F}^a$
 \uparrow $\det A \neq 0$

Nel nostro caso $\det A = -d$

Se abbiamo più incognite che equazioni: staticamente indeterminato

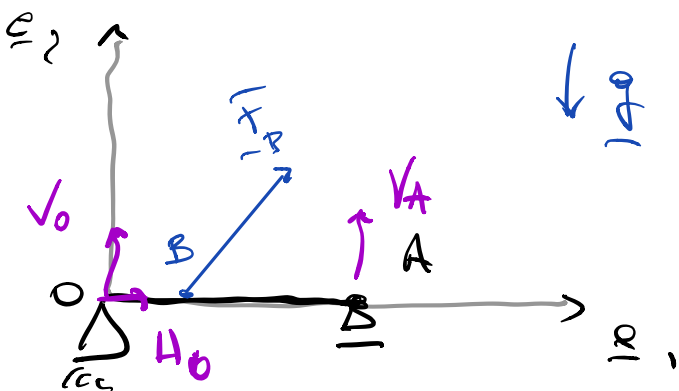
Ad esempio: vinchi con liscia

Oppure



3 equazioni per
4 incognite
(H_0, V_0, H_A, V_A)

Esempio



$$\underline{F}_B = f \underline{e}_1 + 2f \underline{e}_2$$

$$\underline{OB} = \frac{l}{4} \underline{e}_1$$

$$\underline{OA} = l \underline{e}_1$$

vincolo
fisso

partenza

Problema: calcolare
le reazioni vincolari

$$\underline{R}^e = \underline{0} \Rightarrow$$

lungo \underline{e}_1

lungo \underline{e}_2

$$H_0 + f = 0$$

$$V_0 + V_A - Mg + 2f = 0$$

$$H_0 \underline{e}_1 + R^{s_0} \underline{e}_1 = 0$$

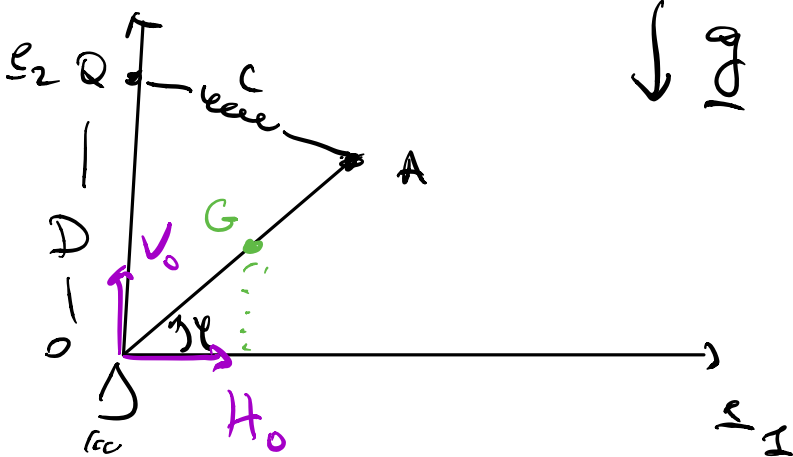
$$\underline{M}^e = 0 \Rightarrow \underbrace{l V_A}_{\text{---}} - \underbrace{Mg \frac{l}{2}}_{\text{---}} + \underbrace{2f \frac{l}{4}}_{\text{---}} = 0$$

$$(\underline{x}_A - \underline{x}_0) \wedge (V_A \underline{e}_1)$$

Quindi:

$$\begin{cases} H_0 = -f \\ V_0 = Mg - 2f - V_A = \frac{Mg}{2} - \frac{3}{2}f \\ V_A = \frac{Mg}{2} - \frac{f}{2} \end{cases}$$

Esercizio



asta omogenea

$$\overline{OA} = L$$

$$\overline{OQ} = D$$

Determinare

- configurazione di equilibrio
- reazione vincolari in O all'equilibrio

PLV: forze conservative

$$V = m g y_G + \frac{c}{2} \|\underline{x}_A - \underline{x}_Q\|^2$$

$$= mg \frac{L}{2} \sin \varphi + \frac{c}{2} \| L \cos \varphi \underline{e}_1 + (L \sin \varphi - D) \underline{e}_2 \|^2$$

$$= mg \frac{L}{2} \sin \varphi + \frac{c}{2} (L^2 \underline{\cos^2 \varphi} + L^2 \underline{\sin^2 \varphi} + D^2 - 2DL \sin \varphi)$$

$$= L \sin \varphi \left(\frac{mg}{2} - cD \right) + \frac{c}{2} (L^2 + D^2)$$

- se $\frac{mg}{2} = cD \rightarrow V = \text{costante}$
 equilibrio indifferente
 \rightarrow equilibrio $\forall \varphi$

- se $\frac{mg}{2} \neq cD$ unici punti $\frac{\pi}{2}, -\frac{\pi}{2}$

se $\frac{mg}{2} > cD \quad -\frac{\pi}{2}$ stabile

se $\frac{mg}{2} < cD \quad \frac{\pi}{2}$ stabile

Rifreschiamo questi risultati con ECS

Vogliamo un'eq che non contenga H_0, V_0

\rightarrow eq. dei momenti con polo 0

$$\underline{M}(0) = 0$$

$$L \rightarrow -mg \frac{L}{2} \cos \varphi + c L D \cos \varphi = 0$$

$$(\underline{x}_A - \underline{x}_0) \wedge (-c(\underline{x}_A - \underline{x}_0)) = \underline{e}_3$$

$$= (L \cos \varphi \underline{e}_1 + L \sin \varphi \underline{e}_2) \wedge [-c(L \cos \varphi \underline{e}_1 + L \sin \varphi \underline{e}_2 - D \underline{e}_2)]$$

$$= cL^2 \cos \varphi \sin \varphi + cL \cos \varphi D - cL^2 \sin \varphi \cos \varphi$$

$$= cL \cos \varphi D$$

$$-mg \frac{L}{2} \cos \varphi + cL D \cos \varphi = 0$$

è proprio $-V'(\varphi) = 0$. Infatti:

$$-V'(\varphi) = Q_\varphi = \underline{M}(0) \cdot \underline{e}_3$$

→ ritroviamo le stesse condizioni di equilibrio che per P.L.V.

Calcoliamo le reazioni in O. Otteniamo l'equazione della risultante

$$\sum \tau^c = 0$$

$$\rightarrow H_0 + [-c(\pm_A - \pm_Q)] \cdot \underline{e}_1 = 0$$

$$H_0 + [-c(L \cos \varphi \underline{e}_1 + L \sin \varphi \underline{e}_2 - D \underline{e}_2)] \cdot \underline{e}_1 = 0$$

$$H_0 = \underline{c L \cos \varphi}$$

$$\rightarrow V_0 - \underline{w g} + \underline{e}_2 \cdot [-c(\pm_A - \pm_Q)] = 0$$

$$V_0 = \underline{w g} + \underline{c(L \sin \varphi - D)}$$

Allora nelle configurazioni di eq.

$$\bullet \text{ se } \frac{w g}{2} \neq c D$$

$$\varphi = \frac{\pi}{2} \quad \left\{ \begin{array}{l} \underline{H_0 = 0} \\ \underline{V_0 = w g + c(L - D)} \end{array} \right.$$

$$\varphi = -\frac{\pi}{2} \quad \left\{ \begin{array}{l} \underline{H_0 = 0} \\ \underline{V_0 = w g - c(L + D)} \end{array} \right.$$

