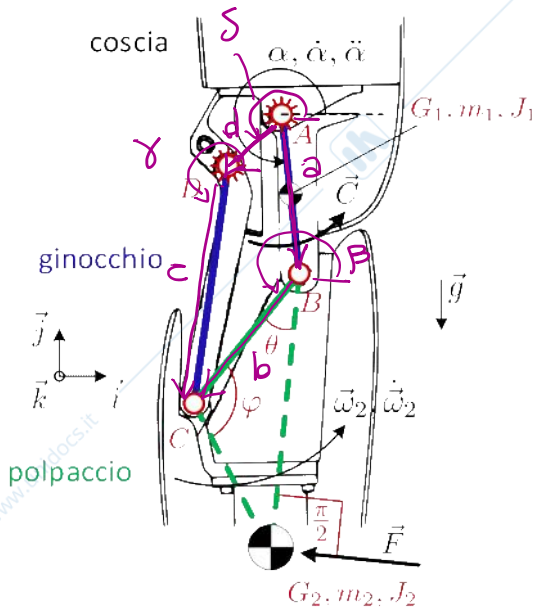


FTMA_20230607_Soluzione

mercoledì 31 maggio 2023 17:58

Esercizio 1



Cinematica

1) Chiusura in posizione

$$(B-A) + (C-B) = (D-A) + (C-D)$$

Vettore	Modulo	Direzione
$(B-A)$	$a = \overline{AB}$	$\alpha(t)$ coord. libera
$(C-B)$	$b = \overline{BC}$	$\beta(t)$
$(D-A)$	$d = \overline{AD}$	δ cost
$(C-D)$	$c = \overline{DC}$	$\gamma(t)$

$\beta(t), \gamma(t)$ incogniti

$$(1) a e^{i\alpha} + b e^{i\beta} = c e^{i\delta} + d e^{i\gamma} \Rightarrow \text{Eq. vettoriale}$$

↓
2 Eq. scalari

$$\begin{cases} a \cos \alpha + b \cos \beta = c \cos \delta + d \cos \gamma \\ a \sin \alpha + b \sin \beta = c \sin \delta + d \sin \gamma \end{cases} \Rightarrow \text{Sistema non lineare nelle incognite } \beta, \gamma$$

↓
Ricerca $\beta(t), \gamma(t)$

Velocità (Derivo (1) rispetto al Tempo)

$$(2) i \dot{\alpha} a e^{i(\alpha+\pi/2)} + \dot{\beta} b e^{i(\beta+\pi/2)} = \dot{\gamma} c e^{i(\delta+\pi/2)} \Rightarrow \text{incognite } \dot{\beta}(t), \dot{\gamma}(t)$$

$$\begin{cases} -\dot{\alpha} a \sin \alpha - \dot{\beta} b \sin \beta = -\dot{\gamma} c \sin \delta \\ \dot{\alpha} a \cos \alpha + \dot{\beta} b \cos \beta = \dot{\gamma} c \cos \delta \end{cases}$$

↳ Sistema lineare $[A] \begin{Bmatrix} \dot{\beta} \\ \dot{\gamma} \end{Bmatrix} = \underline{b} \Rightarrow \text{Ricerca } \dot{\beta}(t) \text{ e } \dot{\gamma}(t)$

$\vec{\omega}_2 = \dot{\beta} \vec{k} \Rightarrow$ il vettore $(C-B)$ nella chiusura rappresenta il corpo rigido BCG_2 .
La rotazione è unica per tutto il corpo rigido

Accelerazione (Derivo (2) rispetto al Tempo)

$$(3) i \ddot{\alpha} a e^{i(\alpha+\pi/2)} - \dot{\alpha}^2 a e^{i\alpha} + \ddot{\beta} b e^{i(\beta+\pi/2)} - \dot{\beta}^2 b e^{i\beta} = \ddot{\gamma} c e^{i(\delta+\pi/2)} - \dot{\gamma}^2 c e^{i\delta}$$

↳ incognite $\ddot{\beta}(t), \ddot{\gamma}(t)$

$$\begin{cases} -\ddot{\alpha} a \sin \alpha - \dot{\alpha}^2 a \cos \alpha - \ddot{\beta} b \sin \beta - \dot{\beta}^2 b \cos \beta = -\ddot{\gamma} c \sin \delta - \dot{\gamma}^2 c \cos \delta \\ \ddot{\alpha} a \cos \alpha - \dot{\alpha}^2 a \sin \alpha + \ddot{\beta} b \cos \beta - \dot{\beta}^2 b \sin \beta = \ddot{\gamma} c \cos \delta - \dot{\gamma}^2 c \sin \delta \end{cases}$$

$$\begin{cases} \vec{x} \\ \vec{z} \end{cases} \begin{cases} -\ddot{\alpha} a \sin \alpha - \dot{\alpha}^2 a \cos \alpha - \ddot{\beta} b \sin \beta - \dot{\beta}^2 b \cos \beta = -\ddot{\gamma} c \sin \gamma - \dot{\gamma}^2 c \cos \gamma \\ \ddot{\alpha} a \cos \alpha - \dot{\alpha}^2 a \sin \alpha + \ddot{\beta} b \cos \beta - \dot{\beta}^2 b \sin \beta = \ddot{\gamma} c \cos \gamma - \dot{\gamma}^2 c \sin \gamma \end{cases}$$

$$\boxed{\ddot{\omega}_2 = \ddot{\beta} \vec{k}}$$

↳ Sistema Lineare $[A] \begin{Bmatrix} \ddot{\beta} \\ \ddot{\gamma} \end{Bmatrix} = \underline{b'}$

↓
Ricavo $\ddot{\beta}(t), \ddot{\gamma}(t)$

Dinamica

Prima di iniziare a calcolare la dinamica è necessario calcolare velocità e accelerazione di G_1 e G_2 :

Rivolsi rispetto ad A

$$\vec{v}_{G_1} = \dot{\alpha} \vec{k} \wedge (A - G_1) = v_{G_1x} \vec{i} + v_{G_1y} \vec{j}$$

$$\left| \begin{array}{l} \frac{a}{2} e^{i\alpha} \\ \end{array} \right. \\ = \dot{\alpha} \frac{a}{2} (-\sin \alpha \vec{i} + \cos \alpha \vec{j})$$

$$\vec{a}_{G_1} = \ddot{\alpha} \vec{k} \wedge (A - G_1) - \dot{\alpha}^2 (A - G_1) = a_{G_1x} \vec{i} + a_{G_1y} \vec{j}$$

$$\left| \begin{array}{l} \ddot{\alpha} \frac{a}{2} (-\sin \alpha \vec{i} + \cos \alpha \vec{j}) - \dot{\alpha}^2 \frac{a}{2} (\cos \alpha \vec{i} + \sin \alpha \vec{j}) \end{array} \right.$$

Per calcolare $\vec{v}_{G_2}, \vec{a}_{G_2}$ devo applicare Rivolsi rispetto a B o a C, perciò devo prima calcolare le \vec{v}_B, \vec{a}_B o \vec{v}_C, \vec{a}_C .

Oss: lo faccio da B perché è più facile definire l'anomalia del vettore $(G_2 - B)$ rispetto a quella di $(G_2 - C)$

$$\vec{v}_B = \dot{\alpha} \vec{k} \wedge \frac{a}{2} e^{i\alpha} = v_{Bx} \vec{i} + v_{By} \vec{j}$$

$$\left| \begin{array}{l} \dot{\alpha} a (-\sin \alpha \vec{i} + \cos \alpha \vec{j}) \end{array} \right.$$

$$\vec{v}_{G_2} = \vec{v}_B + \dot{\omega}_2 \wedge (G_2 - B) = v_{G_2x} \vec{i} + v_{G_2y} \vec{j}$$

$$\left| \begin{array}{l} \vec{v}_B + \dot{\beta} \vec{k} \wedge \overline{BG_2} e^{i(\beta+\theta)} \end{array} \right. \\ = \vec{v}_B + \dot{\beta} \overline{BG_2} (-\sin(\beta+\theta) \vec{i} + \cos(\beta+\theta) \vec{j})$$

$$\vec{a}_B = \ddot{\alpha} \vec{k} \wedge (B - A) - \dot{\alpha}^2 (B - A) = a_{Bx} \vec{i} + a_{By} \vec{j}$$

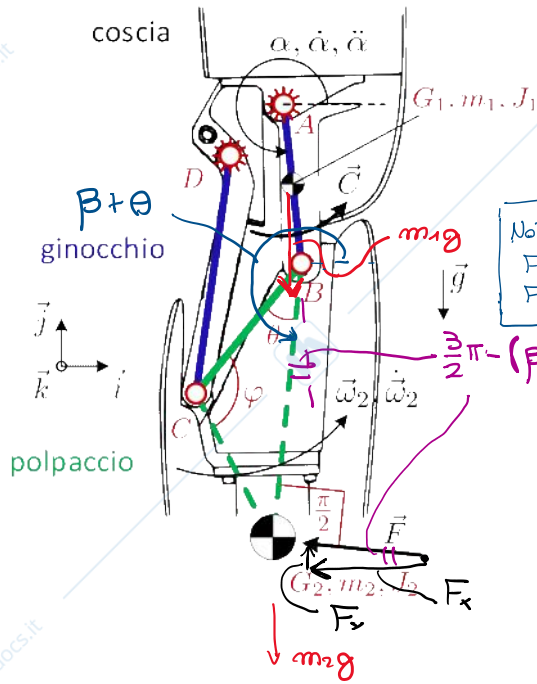
$$\left| \begin{array}{l} \ddot{\alpha} a (-\sin \alpha \vec{i} + \cos \alpha \vec{j}) - \dot{\alpha}^2 a (\cos \alpha \vec{i} + \sin \alpha \vec{j}) \end{array} \right.$$

$$\vec{a}_{G_2} = \vec{a}_B + \ddot{\omega}_2 \wedge (G_2 - B) - \dot{\omega}_2^2 (G_2 - B) = a_{G_2x} \vec{i} + a_{G_2y} \vec{j}$$

$$\left| \begin{array}{l} \vec{a}_B + \ddot{\beta} \overline{BG_2} (-\sin(\beta+\theta) \vec{i} + \cos(\beta+\theta) \vec{j}) - \dot{\beta}^2 \overline{BG_2} (\cos(\beta+\theta) \vec{i} + \sin(\beta+\theta) \vec{j}) \end{array} \right.$$

2) Siccome ho tutti vincoli ideali (no attriti), per calcolare \vec{C} mi conviene fare un bilancio di potenze:

$$\sum W_{attive} + \sum_{=0} W_{reattive} = \frac{dE_c}{dt} \quad (4)$$



$$\sum W_{attive} = -m_1 g \vec{s} \times \vec{v}_{G1} - m_2 g \vec{s} \times \vec{v}_{G2}$$

$$\vec{F}_x \vec{v}_{G2} + \vec{C} \times \dot{\alpha}$$

Nota:
 $F_x = F \cos(\frac{\pi}{2} - \beta - \theta)$
 $F_y = F \sin(\frac{\pi}{2} - \beta - \theta)$

$$= -m_1 g v_{G1y} - m_2 g v_{G2y}$$

$$- F_x v_{G2x} + F_y v_{G2y} + C \dot{\alpha}$$

L'unica incognita è C

$$\frac{dE_c}{dt} = \sum_1 \dot{\alpha} \times \ddot{\alpha} + m_1 \vec{v}_{G1} \times \dot{\vec{v}}_{G1} + \sum_2 \dot{\omega}_2 \times \ddot{\omega}_2 + m_2 \vec{v}_{G2} \times \dot{\vec{v}}_{G2}$$

$$= \sum_1 \dot{\alpha} \ddot{\alpha} + m_1 (v_{G1x} \dot{\alpha}_{G1x} + v_{G1y} \dot{\alpha}_{G1y}) + \sum_2 \dot{\beta} \ddot{\beta} + m_2 (v_{G2x} \dot{\alpha}_{G2x} + v_{G2y} \dot{\alpha}_{G2y})$$

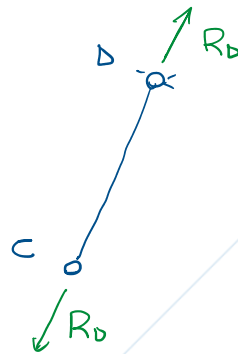
Da (Δ) ricavare C dato che è l'unica incognita

$$\hookrightarrow \vec{C} = C \vec{k}$$

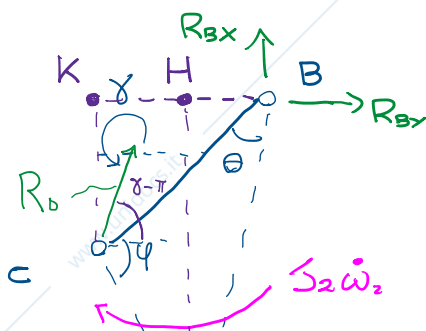
3) Per calcolare le due componenti della reazione vincolare in A devo scrivere degli equilibri dinamici.

Oss: sull'asta DC non agiscono forze esterne e ha massa trascurabile

↳ le reazioni vincolari alle sue estremità sono uguali e opposte e diverte lungo la direzione definita dall'asta



Posso calcolare R_D facendo l'equilibrio dei momenti sul corpo BCG2 rispetto al polo B:

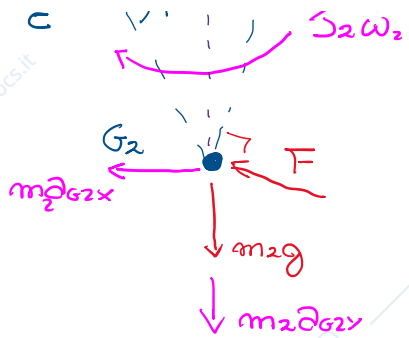


— Forze esterne
 — Reazioni vincolari
 — Inerzie

$$(S) \sum \vec{T}_B^{(BCG2)} = 0$$

$$- F \vec{B} \vec{G}_2 - \sum_2 \dot{\omega}_2 - m_2 \dot{\alpha}_{G2x} \cdot \vec{H} \vec{G}_2 + m_2 (g + \dot{\alpha}_{G2y}) \cdot \vec{B} \vec{H} + R_D \cos(\gamma - \pi) \cdot \vec{K} \vec{C} - R_D \sin(\gamma - \pi) \cdot \vec{B} \vec{K} = 0$$

⇓

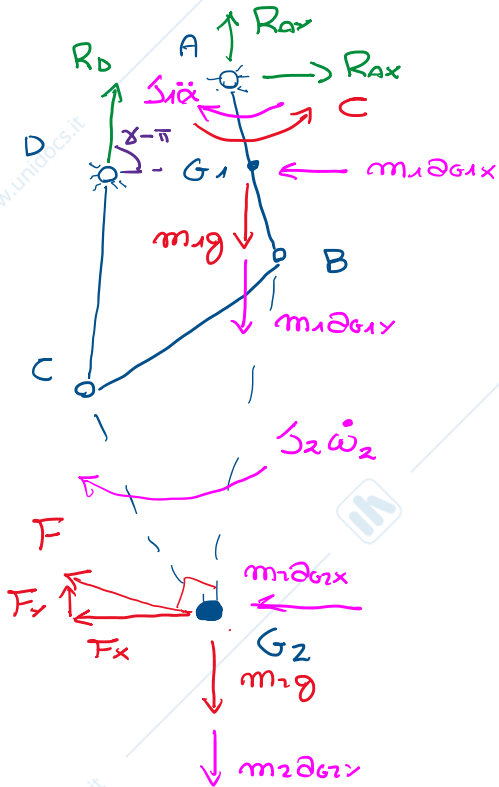


$$-R_D \sin(\gamma - \pi) \cdot BK = 0$$



Ricavo R_D

Oss: se scrivo gli equilibri sull'intero sistema le uniche incognite sono le 2 componenti della reazione in A



$$(6) \sum F_x^{(sist)} = 0$$

$$R_{Ax} + R_D \cos(\gamma - \pi) - m_1 a_{1x} - m_2 a_{2z} - F_x = 0$$

Ricavo R_{Ax}

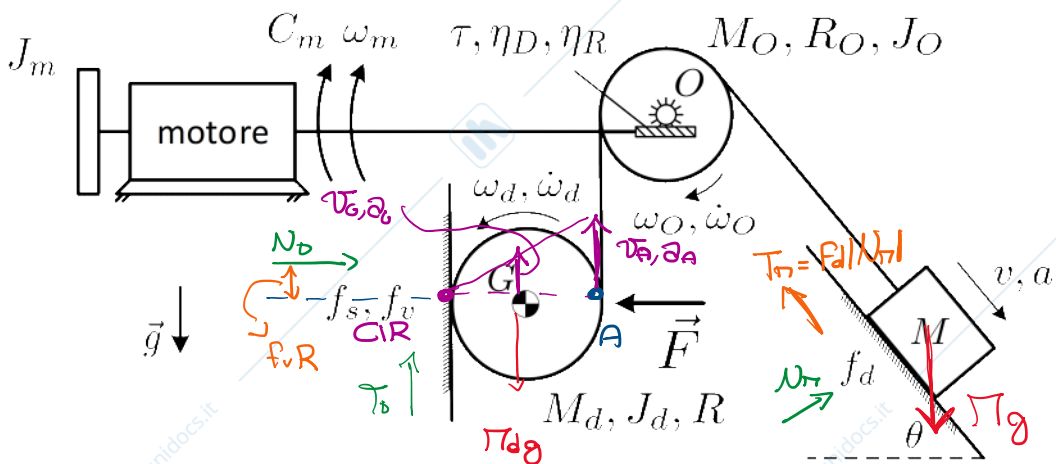
$$(7) \sum F_y^{(sist)} = 0$$

$$R_{Ay} + R_D \sin(\gamma - \pi) - m_1(g + a_{1y}) - m_2(g + a_{2y}) + F_y = 0$$

Ricavo R_{Ay}

$$\vec{R}_A = R_{Ax} \vec{u} + R_{Ay} \vec{j}$$

Esercizio 2



Legami Cinematici (utilizzo v, a come coordinate libere, visto che sono richieste nell'esercizio)

$$\begin{aligned} \omega_0 &= \frac{v}{R_0} & \dot{\omega}_0 &= \frac{a}{R_0} \\ v_A &= v & a_A &= a \\ v_G &= \frac{v}{2} & a_G &= \frac{a}{2} \\ \omega_d &= \frac{v}{2R} & \dot{\omega}_d &= \frac{a}{2R} \\ \omega_m &= \frac{\omega_0}{2} = \frac{v}{2R_0} & \dot{\omega}_m &= \frac{a}{2R_0} \end{aligned}$$

Calcolo W_1 e W_2 nel caso generale

$$\begin{aligned} W_1 &= C_m \omega_m - \sum m \dot{\omega}_m \omega_m \\ &= \frac{C_m}{R_0^2} v - \frac{\sum m}{R_0^2 a^2} v a \\ &= \left(C_{m,0} - K_m \frac{v}{R_0 a} \right) \cdot \frac{v}{2R_0} - \Pi_m^* v a \\ &= \left(\frac{C_{m,0}}{2R_0} - K_m \frac{v}{R_0^2 a^2} \right) v - \Pi_m^* a v \end{aligned}$$

\hookrightarrow massa ridotta motore al gdl v

$$\begin{aligned} W_2 &= \Pi g \sin \theta \cdot v - \Pi_D g \cdot v_A - \underbrace{F_v |N_D| R \omega_0}_{\text{Resistenza al rotolamento disco}} = \underbrace{F_d |N_\pi| v}_{\hookrightarrow \text{attrito massa } \Pi} \\ &\quad - \left(\Pi v a + \frac{\Pi_d}{4} v a + \frac{\sum d}{4R^2} v a + \frac{\sum_0}{R_0^2} v a \right) \end{aligned}$$

Dato ricavare N_D e N_π :

$$\sum F_x^{(visco)} = 0 \Rightarrow N_D = F$$

$$\sum F_{\perp \theta}^{(\pi)} = 0 \Rightarrow N_\pi = \Pi g \cos \theta$$

$$\begin{aligned} W_2 &= \Pi g \sin \theta v - \Pi_D g \frac{v}{2} - F_v R F \frac{v}{2R} - F_d \Pi g \cos \theta v - \\ &\quad - \left(\Pi v a + \frac{\Pi_d}{4} v a + \frac{\sum d}{4R^2} v a + \frac{\sum_0}{R_0^2} v a \right) \\ &= - \underbrace{\left(\Pi g (F_d \cos \theta - \sin \theta) + \frac{\Pi_D g}{2} + \frac{F_v F}{2} \right)}_{F_u^* \rightarrow \text{Forza utilizzatore ridotta al gdl } v} v \\ &\quad - \underbrace{\left(\Pi + \frac{\Pi_d}{4} + \frac{\sum_0}{4R^2} + \frac{\sum_0}{R_0^2} \right) a v}_{\Pi_u^* \text{ massa utilizzatore ridotta al gdl } v} \end{aligned}$$

1) Regime $\Rightarrow \bar{v}$?

$$W_1 = \left(\frac{C_{m,0}}{2R_0} - K_m \frac{\bar{v}}{R_0^2 a^2} \right) \bar{v} \geq 0? \text{ BOH}$$

$$W_1 = \left(\frac{C_{m,0}}{\partial R_0} - K_m \frac{\bar{v}}{R_0^2 \partial z} \right) \bar{v} \geq 0? \text{ BOH}$$

$$W_2 = -F_u^* \bar{v} < 0 \Rightarrow \text{MOTO DIRETTO}$$

siccome $f \cos \theta > \sin \theta \Rightarrow F_u^* > 0$

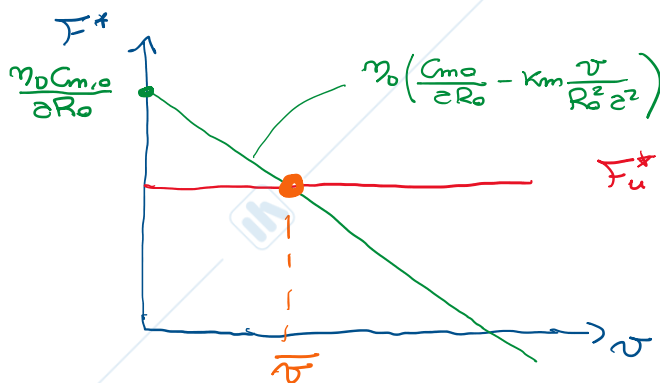
Bilancio sulla trasmissione

$$\eta_0 W_1 + W_2 = 0$$

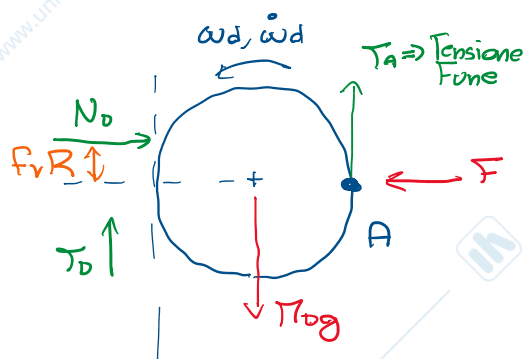
$$\eta_0 \left(\frac{C_{m,0}}{\partial R_0} - K_m \frac{\bar{v}}{R_0^2 \partial z} \right) \bar{v} - F_u^* \bar{v} = 0$$

$$\bar{v} = \frac{R_0^2 \partial z}{\eta_0 K_m} \left(\frac{\eta_0 C_{m,0}}{\partial R_0} - F_u^* \right)$$

Graficamente:



2) Verifica di Aderenza (a regime le inerzie sono nulle)



$$\sum F_x^{(\text{disco})} = 0 \Rightarrow N_b = F$$

$$\sum \Pi_A^{(\text{disco})} = 0$$

$$-T_b 2R - f_v R N_b + \Pi_b g R = 0$$

$$T_b = \frac{1}{2} (\Pi_b g - f_v N_b)$$

$$\text{Verifica di Aderenza: } |T_b| \leq f_s |N_b|$$

3) Da regime $C_m = 0$, a ?

Oss: a regime era moto diretto, perciò se $C_m = 0$ il sistema tenderà a decelerare ($a < 0$)

$$W_1 = - \underbrace{\gamma_m^* \partial \vartheta}_{< 0} > 0 \Rightarrow \text{Toto Diretto}$$

$$W_2 = - \underbrace{F_u^* \sigma}_{< 0} - \underbrace{\gamma_u^* \partial \vartheta}_{> 0} \geq 0? \text{ BOH}$$

Bilancio Trasmissione:

$$\gamma_b W_1 + W_2 = 0$$

$$- \gamma_b \gamma_m^* \partial \vartheta - F_u^* \sigma - \gamma_u^* \partial \vartheta = 0$$

$$\partial = \frac{- F_u^* \sigma}{\gamma_b \gamma_m^* + \gamma_u^*}$$