

Modellistica dei sistemi meccanici TEMA A
 Prova scritta AA 2016/2017 29 Giugno 2017

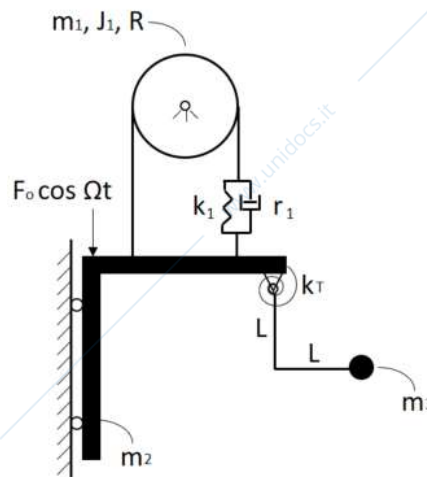
MATR.

COGNOME _____ NOME _____

Esercizio 1

Facendo riferimento al sistema meccanico rappresentato in figura nella sua posizione di equilibrio statico si richiede di:

1. scrivere le equazioni di moto linearizzate del sistema valide per le piccole oscillazioni attorno alla posizione di equilibrio;
2. indicare, solo simbolicamente, la procedura per il calcolo di frequenze proprie e modi di vibrare del sistema;
3. calcolare, solo simbolicamente, la risposta a regime del sistema alla forzante $F(t) = F_0 \cos(\Omega t)$.

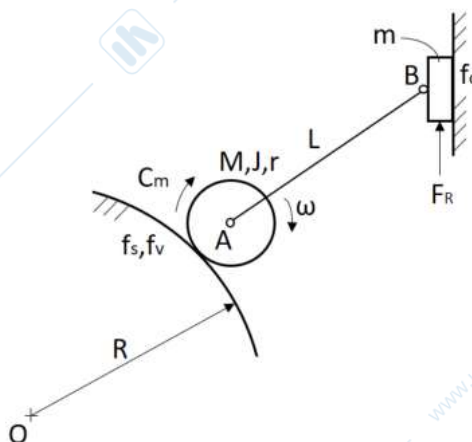


Esercizio 2

Il sistema meccanico illustrato in figura giace in un piano verticale. Un disco di massa M , momento d'inerzia J e raggio r rotola senza strisciare su una guida circolare di raggio R in presenza di perdite per rotolamento (coefficiente di attrito statico f_s e volvente f_v). Su tale disco agisce la coppia motrice C_m tale da mantenere il disco in rotazione a una velocità angolare pari a ω costante. Al centro del disco è incernierata l'asta AB , di lunghezza L (considerata priva di massa), che all'altro estremo è incernierata su un corpo di massa concentrata pari a m , vincolato a muoversi lungo una guida rettilinea verticale. Tra corpo e guida si consideri un coefficiente di attrito dinamico pari a f_d e la forza nota applicata pari a F_R .

Si chiede di:

- 1) determinare velocità e accelerazione del centro del disco A ;
- 2) determinare velocità e accelerazione del punto B ;
- 3) calcolare la coppia motrice C_m necessaria a garantire le condizioni di moto assegnate;
- 4) determinare le reazioni vincolari al contatto del disco.



Esercizio 3

Il sistema rappresentato in figura è posto nel piano verticale e rappresenta un autocarro a trazione **anteriore** in moto con velocità v . Tra il motore e le ruote è presente una trasmissione avente rapporto di trasmissione τ e rendimento η (sia per moto diretto che retrogrado). Si consideri pari a J_m il momento d'inerzia lato motore, pari ad M la massa complessiva dell'intero veicolo e pari a J_r il momento d'inerzia relativo a ciascuna coppia di ruote (anteriori e posteriori), aventi raggio R . Si consideri, inoltre, la presenza di resistenza a rotolamento fra le ruote e il terreno, con coefficiente d'attrito volvente pari a f_v .

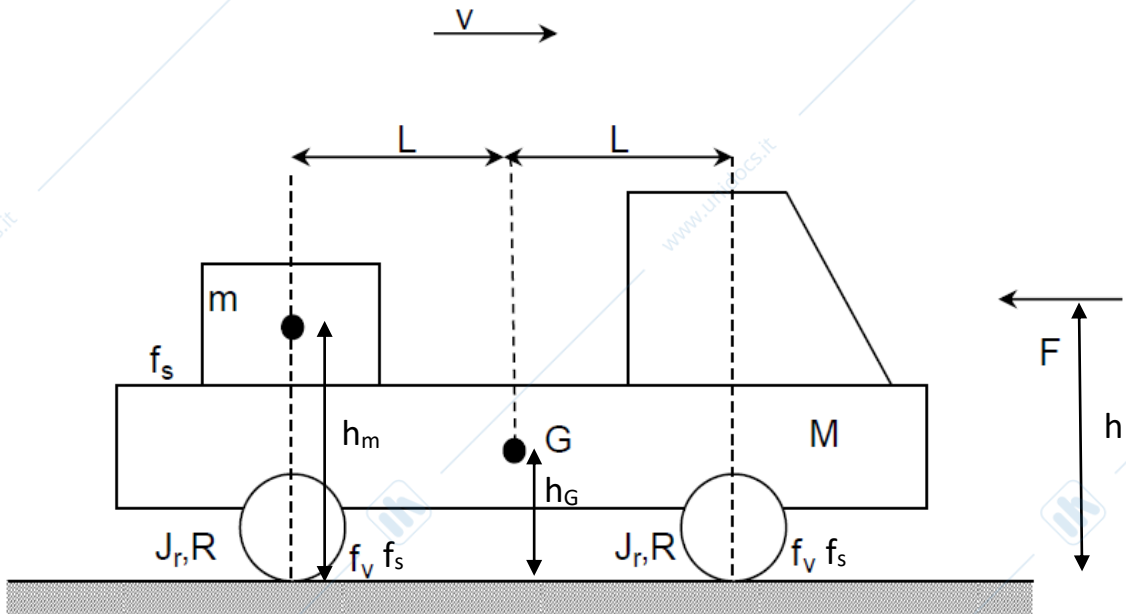
Sul veicolo agisce inoltre la forza di resistenza aerodinamica F (coefficiente di resistenza longitudinale C_x e corrispondente area di riferimento A nota), ed è appoggiato un carico di massa m , il cui baricentro risulta allineato con l'asse delle ruote posteriori.

Nota la coppia motrice C_m fornita dal motore, si chiede di:

1. calcolare l'accelerazione del veicolo alla velocità \bar{v} ;
 2. calcolare la velocità che si raggiunge a regime e spiegare perché è maggiore o minore di \bar{v} ;
- Inoltre, nella condizione di moto indicata al punto 1:
3. calcolare la coppia $C_{m,max}$ che porta la massa m al limite di aderenza (noto il coefficiente di attrito tra carico e veicolo f_s).
 4. effettuare la verifica di aderenza sulle ruote.

Solo per la valutazione di moto diretto o retrogrado in ciascuna condizione di moto si considerino i seguenti dati:

| | | | |
|---------------------|-------------------|--------------------------|--------------------|
| $C_m=70 \text{ Nm}$ | $\eta=0.98$ | $\tau=1/4$ | $R=0.4 \text{ m}$ |
| $C_x=0.4$ | $A=3 \text{ m}^2$ | $\bar{v}=25 \text{ m/s}$ | $M=500 \text{ kg}$ |
| $m=100 \text{ kg}$ | $f_v=0.02$ | | |



ESERCIZIO 1 (TEMA A)

G.D.L. : y : CARRELLO DI MASSA m_2 \uparrow

ϑ : ROTAZIONE ASTA A L \curvearrowright

| | \dot{y} | $\dot{\vartheta}$ |
|----------|----------------|-------------------|
| w_1 | $-\frac{1}{R}$ | 0 |
| v_2 | 1 | 0 |
| v_{3x} | 0 | L |
| v_{3y} | 1 | L |

| | y | ϑ |
|--------|-----|-------------|
| Al_1 | -2 | 0 |
| Al_T | 0 | -1 |

| | \dot{y} | $\dot{\vartheta}$ |
|--------|-----------|-------------------|
| Al_1 | -2 | 0 |

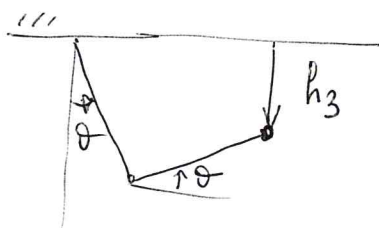
| | δy | $\delta \vartheta$ |
|--------------|------------|--------------------|
| δy_F | 1 | 0 |

$$\delta \mathcal{L} = -F \cdot \delta y_F$$

$$h_1 = 0$$

$h_2 = y$ lineare, si elide con il precarico statico delle molle

$$h_3 = -L \cos \vartheta + L \sin \vartheta$$



$$[H] = \begin{bmatrix} 0 & 0 \\ 0 & +m_3 g L \end{bmatrix}$$

TEMA B

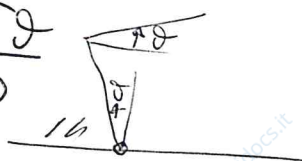
| | \dot{y} | $\dot{\vartheta}$ |
|----------|----------------|-------------------|
| w_1 | $-\frac{1}{R}$ | 0 |
| v_2 | 1 | 0 |
| w_{3x} | 0 | -L |
| v_{3y} | 1 | L |

| | y | ϑ |
|--------|-----|-------------|
| Al_1 | -2 | 0 |
| Al_T | 0 | -1 |

| | \dot{y} | $\dot{\vartheta}$ |
|--------|-----------|-------------------|
| Al_1 | -2 | 0 |

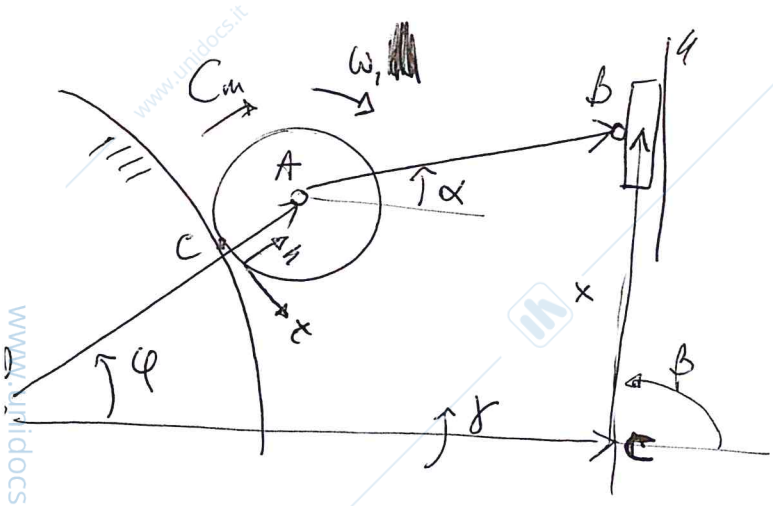
| | δy | $\delta \vartheta$ |
|--------------|------------|--------------------|
| δy_F | 1 | 0 |

$$\delta \mathcal{L} = -F \cdot \delta y_F$$



$$h_3 = L \cos \vartheta + L \sin \vartheta$$

$$[H] = \begin{bmatrix} 0 & 0 \\ 0 & -m_3 g L \end{bmatrix}$$



CHIUSURA

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

$$(R+r)e^{i\varphi} + L e^{i\alpha} = (C-O) + x e^{i\beta}$$

$$(R+r)\cos\varphi + L\cos\alpha = (C-O)_x + x \cos\beta$$

$$(R+r)\sin\varphi + L\sin\alpha = (C-O)_y + x \sin\beta$$

Velocità

$$-(R+r)\dot{\varphi}\sin\varphi - L\dot{\alpha}\sin\alpha = \dot{x}\cos\beta$$

$$(R+r)\dot{\varphi}\cos\varphi + L\dot{\alpha}\cos\alpha = \dot{x}\sin\beta$$

Accelerazione

$$-(R+r)\ddot{\varphi}\sin\varphi - (R+r)\dot{\varphi}^2\cos\varphi - L\ddot{\alpha}\sin\alpha - L\dot{\alpha}^2\cos\alpha = 0$$

$$(R+r)\ddot{\varphi}\cos\varphi - (R+r)\dot{\varphi}^2\sin\varphi + L\ddot{\alpha}\cos\alpha - L\dot{\alpha}^2\sin\alpha = \ddot{x}\sin\beta$$

$$\vec{v}_B = \dot{x}\vec{j}$$

$$\vec{a}_B = \ddot{x}\vec{j}$$

$$\vec{v}_A = \vec{v}_c + \vec{\omega} \wedge (A-C)$$

$$\vec{v}_A = -\omega \vec{k} \wedge (r\vec{n}) = r\omega \vec{t}$$

$$\vec{v}_A = -(R+r)\dot{\varphi}\vec{t}$$

$$\Rightarrow \left| \dot{\varphi} = -\frac{r\omega}{(R+r)} \right|$$

$$\vec{a}_A = -\cancel{(R+r)\dot{\varphi}^2\vec{t}} - (R+r)\dot{\varphi}^2\vec{n}$$

$$\boxed{\dot{\varphi}(t)} \quad \underbrace{\alpha(t), x(t)}_{\text{incognite}}$$

DATA $\beta = \pi/2$

$\Rightarrow \ddot{\alpha}, \ddot{x}$ incognite

TR. EN. CINETICA

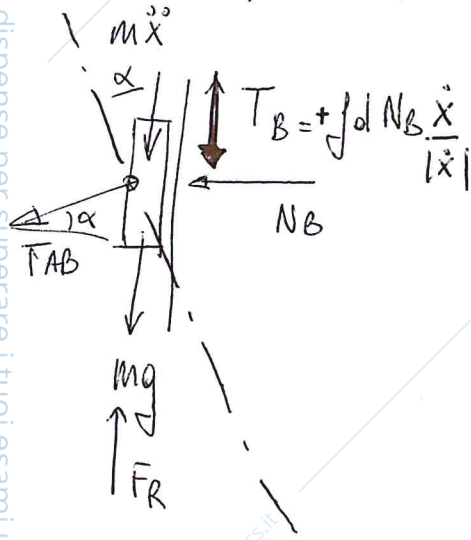
$$E_c = \frac{1}{2} M V_A^2 + \frac{1}{2} J \omega^2 + \frac{1}{2} m V_B^2$$

$$E_c = \frac{1}{2} (M R^2 + J) \omega^2 + \frac{1}{2} m \dot{x}^2 \quad \frac{dE_c}{dt} = (M R^2 + J) \omega \dot{\omega} + m \dot{x} \ddot{x}$$

$$\sum W_{att} = C_m \omega + F_R \dot{x} - M g \cdot V_{Ay} - m g V_{By} \quad \begin{aligned} V_{Ay} &= -R \omega \cos \varphi \\ V_{By} &= \dot{x} \end{aligned}$$

$$\sum W_{resist} = -N_A \int v R \omega - \int d N_B |\dot{x}|$$

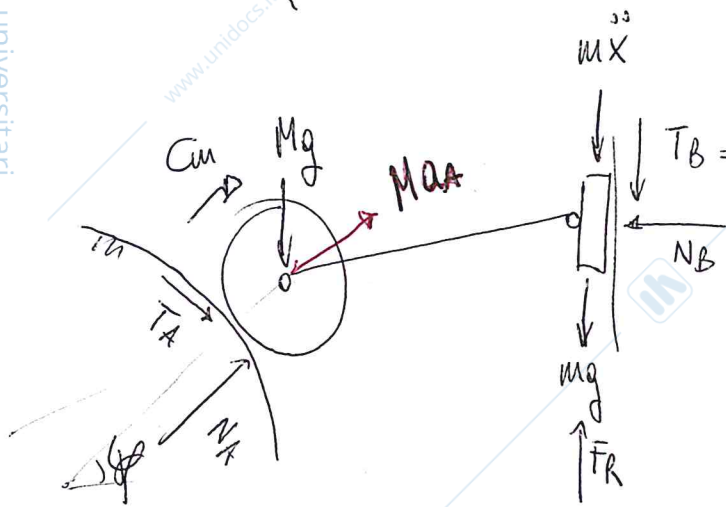
Calcolo reazioni N_A e N_B :



$$\rightarrow (m) \quad R_{\perp AB} = 0$$

$$-(m g + m \ddot{x}) \cos \alpha + N_B \sin \alpha + F_R \cos \alpha - \int d N_B \frac{\dot{x} \cos \alpha}{|\dot{x}|} = 0$$

$$\Rightarrow N_B$$



$$\rightarrow (Tot) \quad R_V = 0$$

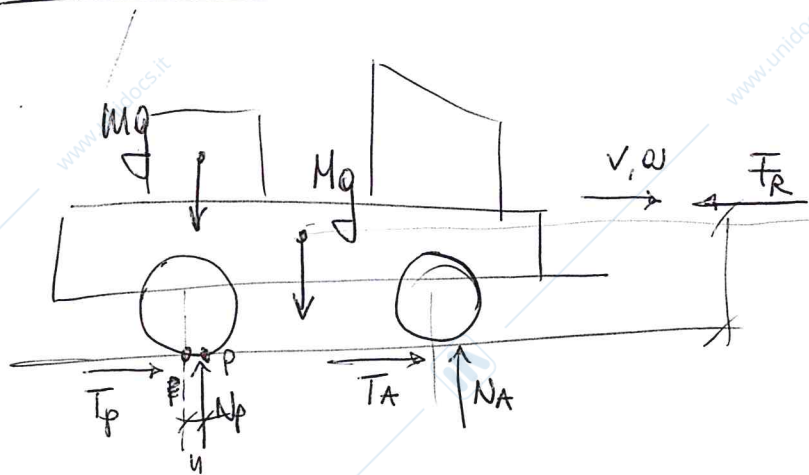
$$\rightarrow (Tot) \quad R_H = 0$$

$$\Rightarrow T_A, N_A$$

$$\rightarrow (Tot) \quad R_V = (M g + N_A) \sin \varphi - T_A \cos \varphi - M g - (m \ddot{x} + m g) + F_R - \int d N_B \frac{\dot{x}}{|\dot{x}|} = 0$$

$$\rightarrow (Tot) \quad R_H = 0 \quad (M g + N_A) \cos \varphi + T_A \sin \varphi - N_B = 0$$

ESERCIZIO 3



CINEMATICA

$$v = R \cdot \omega_R$$

$$\omega_R = \omega_m$$

$$\omega_m = \frac{v}{R}$$

1] Accelerazione con C_m nota

$$W_1 = C_m \omega_m - J_m \omega_m \omega_m \geq 0$$

$$W_2 = -F_R \cdot v - (N_A + N_P) \mu v R \omega_R \leq 0 \quad F_R = \frac{1}{2} \rho C_x A v^2$$

\rightarrow HP. MOTO DIRETTO

$$\uparrow W_1 + W_2 = 0 \quad \uparrow R v = 0 \quad N_A + N_P = Mg + mg$$

$$\uparrow C_m / R \omega - \uparrow J_m / R^2 \omega^2 - F_R - (Mg + m) \mu \omega R - 2 J_R / R^2 \omega - (M+m) \omega = 0$$

TEMA A - con i dati assegnati $\omega > 0$ da $W_2 < 0$ MOTO DIRETTO OK

$$(1) \omega = \frac{\uparrow C_m / R \omega - F_R(\bar{v}) - (M+m) \mu \omega R}{\uparrow J_m / R^2 \omega^2 + 2 J_R / R^2 \omega + M+m}$$

J_{TOT}

TEMA B - con i dati assegnati $\omega < 0$ da $W_1 > 0$ MOTO DIRETTO OK

2] Calcolare la v_{crit} / REGIME $W_2 = -F_R v - (M+m) \mu v v < 0$

$$a = 0 \quad \uparrow C_m / R \omega - (M+m) \mu \omega R = \frac{1}{2} \rho C_x v_0^2 \quad \text{MOTO DIRETTO}$$

$$\Rightarrow v_0 = + \sqrt{\frac{\uparrow C_m / R \omega - (M+m) \mu \omega R}{\frac{1}{2} \rho C_x}}$$

TEMA A : $v_0 > \bar{v}$ perchè $a(\bar{v}) > 0$ e si annulla per una $v_0 > \bar{v}$

TEMA B : $v_0 < \bar{v}$ perchè $a(\bar{v}) < 0$ e si annulla per una $v_0 < \bar{v}$

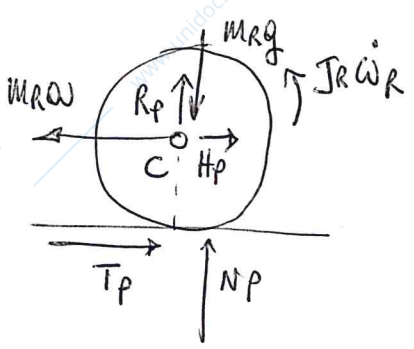
3) Verifica di aderenza

Ruota ANTERIORE $|T_A| \leq \mu_s |N_A|$

$\rightarrow \text{Tot}$
 $R_H = 0 \Rightarrow - (M+m)g T_A + T_P - F_R = 0 \Rightarrow T_A, T_P$

$\rightarrow \text{Tot}$
 $R_V = 0 \Rightarrow N_A + N_P = (M+m)g \Rightarrow N_A, N_P$

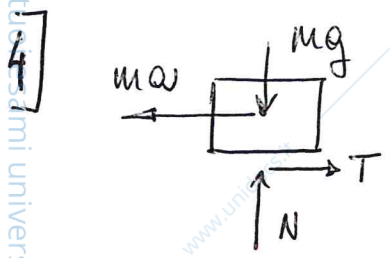
$\rightarrow \text{Tot}$
 $M_P = 0 \Rightarrow \underbrace{mg}_{\substack{\downarrow \\ u}} \cdot R - Hg(L-u) + N_A \cdot 2L + F_R h - Mav h_G - maw R_m = 0$
 $- 2J_R \dot{\omega}_R = 0 \Rightarrow N_A$



(Ruota Post.)
 $M_C = 0$

$T_P R + N_P u + J_R \dot{\omega}_R = 0 \Rightarrow T_P, N_P$

4 Eq. in 4 INCOGNITE



Aderenza: $|T| \leq \mu_s |N|$

$N = mg$

$T = maw$

$\omega_{MAX} \cong \mu_s g$

Dalla eq. (1)

$C_{MAX} = \frac{R \epsilon}{\eta} \left[J_{Tot} \cdot \omega_{MAX} + F_R(\bar{v}) + (M+m)g f_v \right]$