

Meccanica delle Vibrazioni (9 CFU) - Prova pratica in aula - 14.06.2019

Test n.1

Per il sistema vibrante rappresentato in Fig. 1, nell'ipotesi che non vi siano slittamenti tra le ruote ed il terreno e tra l'asta e il disco di raggio $2r$, si chiede di:

1. scrivere l'equazione di moto con il metodo degli equilibri dinamici, utilizzando come coordinata lo spostamento x del carrello;
2. calcolare la pulsazione propria del sistema e il fattore di smorzamento;
3. calcolare le radici dell'equazione caratteristica e indicare la loro posizione nel piano complesso;
4. calcolare lo spostamento del carrello dopo 2 cicli di oscillazione;
5. rappresentare qualitativamente l'andamento delle oscillazioni nel tempo.

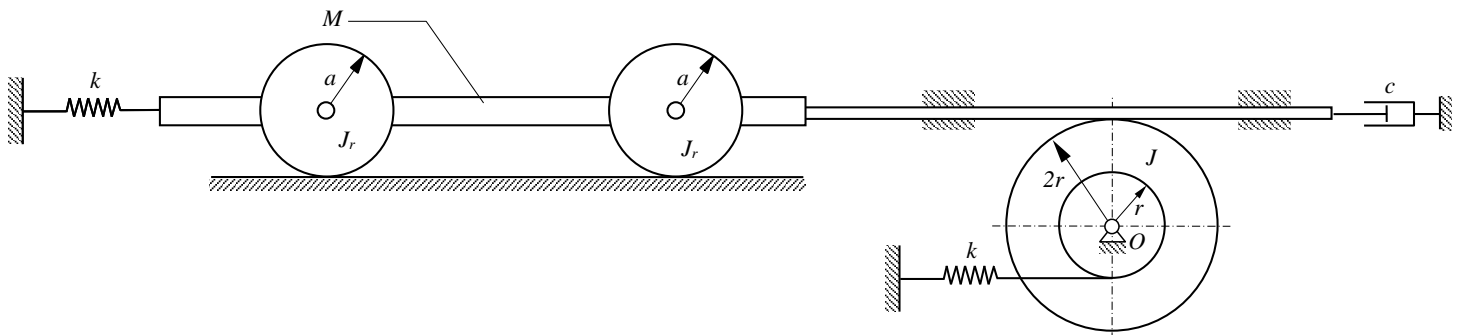


Figura 1

Dati

- Massa traslante totale (carrello + asta + ruote) $M = 200 \text{ kg}$
- Momenti d'inerzia delle ruote delle carrello $J_r = 0.3 \text{ kg m}^2$
- Momento d'inerzia totale dei due dischi coassiali $J = 1.7 \text{ kg m}^2$
- Raggio delle ruote $a = 180 \text{ mm}$
- Raggio del disco con perno in O $r = 135 \text{ mm}$
- Rigidezza delle molle $k = 12 \text{ kN/m}$
- Costante di smorzamento dello smorzatore $c = 750 \text{ Ns/m}$
- Condizioni iniziali $x(0) = 80 \text{ mm}$ $\dot{x}(0) = 0$

Test n.2

Per il sistema rappresentato in Fig. 2 si chiede di:

1. scrivere l'equazione di moto con il metodo di Lagrange, utilizzando come coordinata la traslazione x del pistone;
2. calcolare la pulsazione propria del sistema;
3. calcolare il valore della costante c per cui il fattore di smorzamento del sistema è pari a 1.25;
4. supponendo che all'istante $t = 0$ la pressione nel cilindro subisca una variazione a gradino, calcolare il moto del pistone durante il transitorio e fornire una rappresentazione qualitativa della legge di moto del pistone stesso.

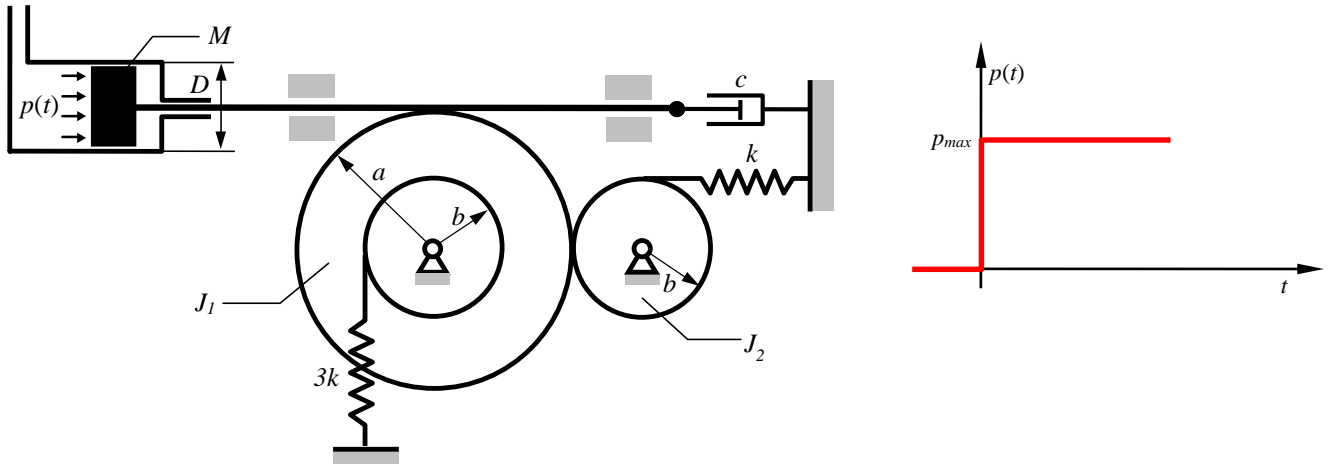
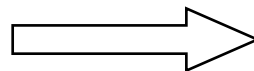


Figura 2

- Massa del pistone (asta compresa) $M = 10 \text{ kg}$
- Momento d'inerzia del corpo rotante a sinistra $J_1 = 0.78 \text{ kg m}^2$
- Momento d'inerzia del corpo rotante a destra $J_2 = 0.045 \text{ kg m}^2$
- Rigidezza della molla orizzontale $k = 5000 \text{ N/m}$
- Raggi $a = 240 \text{ mm}$ $b = 120 \text{ mm}$
- Diametro del cilindro $D = 140 \text{ mm}$
- Pressione massima nel cilindro $p_{max} = 20 \text{ kPa}$
- Condizioni iniziali $x(0) = 0$ $\dot{x}(0) = 0$

Seguono altre domande sul retro del foglio



Test n.3

Per il sistema in Fig. 3 si chiede di:

1. scrivere le equazioni di moto, trascurando la massa delle ruote dentate coniche e utilizzando come coordinate gli angoli di rotazione del motore e della piattaforma;
2. calcolare la rigidezza torsionale dell'albero di trasmissione orizzontale (realizzato in alluminio) utilizzando la formula indicata in nota;
3. calcolare le pulsazioni proprie e i vettori modali;
4. supponendo che il motore sia frenato, calcolare la pulsazione propria del sistema.

Nota. Si ricordi che la rigidezza torsionale di un albero è data dalla relazione: $k_t = \frac{\pi G d^4}{32L}$.

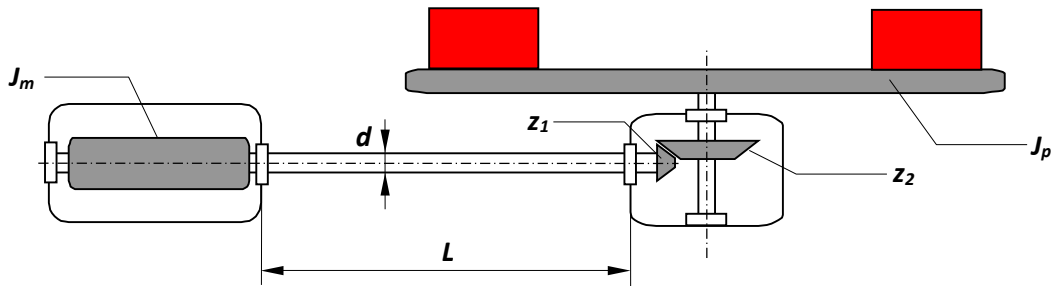


Figura 3

Dati

- Momento d'inerzia del motore $J_m = 7.5 \times 10^{-3} \text{ kg m}^2$
- Momento d'inerzia totale della piattaforma rotante (carico compreso) $J_p = 8 \text{ kg m}^2$
- Numero di denti delle ruote coniche $z_1 = 16 \quad z_2 = 64$
- Diametro e lunghezza dell'albero orizzontale $d = 30 \text{ mm} \quad L = 700 \text{ mm}$
- Modulo di elasticità tangenziale dell'alluminio $G = 26 \text{ GPa}$

Test n.4

Si considerino le vibrazioni trasversali della fune in Fig. 4, tesa tra due appoggi. Supponendo nota la forza T di tensionamento della fune e la sua densità lineare μ , si chiede di:

1. determinare le prime 3 frequenze proprie di oscillazione della fune;
2. ricavare l'espressione analitica delle corrispondenti deformate modali e darne una rappresentazione grafica, indicando la posizione in cui si formano i punti nodali.

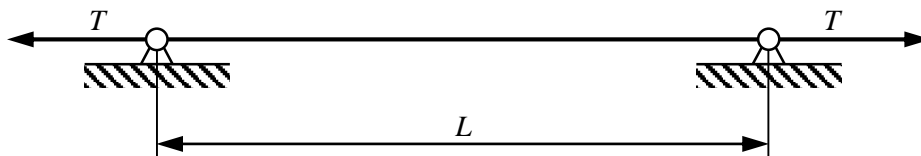


Figura 4

Dati

- Forza di tensionamento $T = 8000 \text{ N}$
- Densità lineare della fune $\mu = 0.27 \text{ kg/m}$
- Lunghezza della fune $L = 2 \text{ m}$

Test n.5

Per il sistema rappresentato in Fig. 5, ipotizzando assenza di strisciamenti fra la ruota e il terreno, si chiede di:

1. scrivere le equazioni di moto con il metodo di Lagrange, utilizzando come coordinate la traslazione del carrello e la rotazione dei dischi coassiali;
2. calcolare le ampiezze di oscillazione a regime, quando la manovella ruota ad una velocità angolare Ω uguale al doppio della pulsazione propria più bassa del sistema.

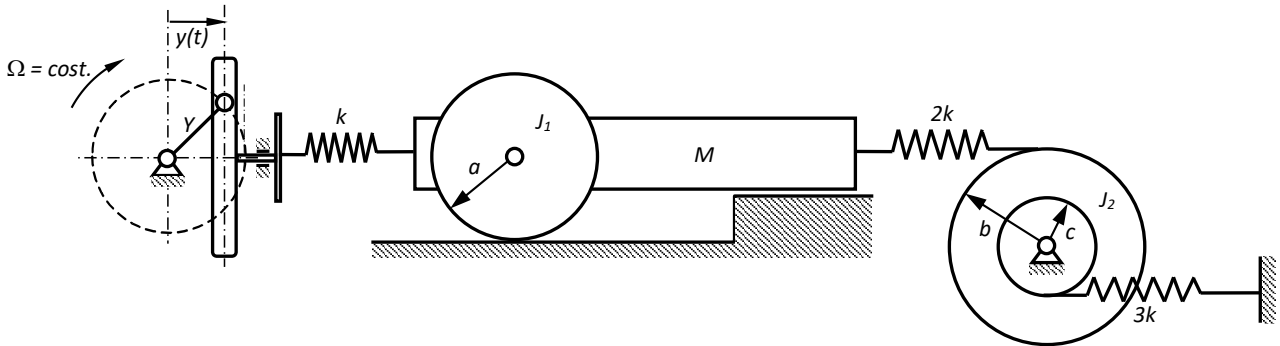


Figura 5

Dati

- Massa del carrello (ruota compresa) $M = 15 \text{ kg}$
- Momento d'inerzia della ruota del carrello $J_1 = 0.12 \text{ kg m}^2$
- Momento d'inerzia totale dei due dischi coassiali $J_2 = 0.18 \text{ kg m}^2$
- Rigidezza $k = 2000 \text{ N/m}$
- Raggi $a = 140 \text{ mm}$ $b = 160 \text{ mm}$ $c = 80 \text{ mm}$
- Lunghezza della manovella $Y = 150 \text{ mm}$