

UNIVERSITA' DEGLI STUDI DI PARMA - FACOLTA' DI INGEGNERIA

Esercitazioni di MECCANICA APPLICATA ALLE MACCHINE

Corso di Laurea in Ingegneria Meccanica

Anno Accademico 2011/2012

Esercitazione:

SOSPENSIONI LAVATRICE

(DA RIPORTARE SUL QUADERNO)

In una lavatrice automatica, il cui schema è rappresentato in fig.1, il cestello perforato che contiene la biancheria è posto all'interno di un involucro stagno, che contiene acqua durante la fase di lavaggio ed è vuoto durante la centrifugazione. Per assorbire l'effetto delle oscillazioni dovute a sbilanciamento del carico durante la centrifugazione, è previsto un sistema di molle e di smorzatori viscosi. In fig.2 è rappresentata la loro disposizione in un piano perpendicolare all'asse di rotazione.

Siano:

- m la massa delle parti rotanti attorno all'asse del cestello, compresa la biancheria.
- M la massa totale sospesa.
- e l'eccentricità massima delle masse rotanti.
- n velocità di centrifugazione.

Si richiede di determinare le costanti k delle molle e le costanti c degli smorzatori viscosi in modo che, in condizioni di risonanza, l'ampiezza di oscillazione in ogni direzione, non sia maggiore di X . Si ammetta che ogni punto dell'involucro si muova in piano perpendicolare all'asse di rotazione del cestello.

DATI

Somma ultime due cifre N. matr.	0-4	5-9	10-15	16-18
m (kg)	10	12	8	5
M (kg)	25	30	20	15
e (mm)	20	18	22	16
n (rpm)	500	450	500	480
X (mm)	10	12	8	8

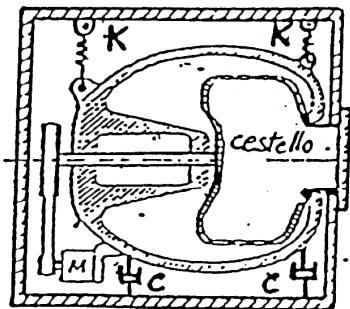


Fig.1

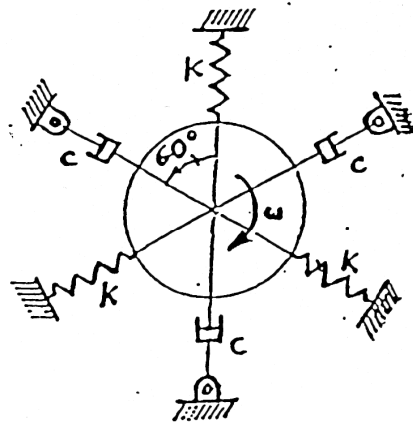
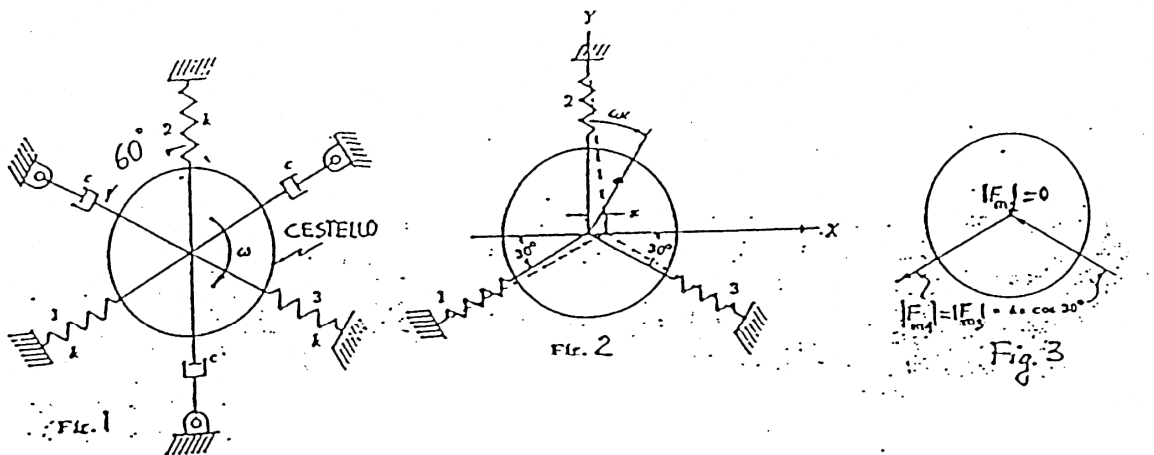


Fig.2

Scegliamo un sistema di coordinate come mostrato in figura 2.
 Consideriamo un piccolo spostamento in direzione x. La molla 1 si allunga, la molla 3 si comprime e la molla 2 è soggetta ad una variazione di lunghezza trascurabile. Le forze delle molle sono in prima approssimazione come indicato in figura 3.



La risultante delle forze delle molle nella direzione x è:

$$|F_m| = 2 \cos 30^\circ \cdot kx \cdot \cos 30^\circ = 1.5 kx$$

In altre parole l'effettiva costante elastica delle molle nella direzione x è 1.5k. Lo stesso tipo di analisi porta allo stesso valore della costante elastica effettiva in direzione y:

$$|F_m| = ky + 2k \cos 60^\circ \cdot \cos 60^\circ y = 1.5 ky$$

Analizzando allo stesso modo le forze dovute agli smorzatori in direzione x e y troviamo:

- in direzione x $|F_s| = 2c\dot{x} \cos 30^\circ \cos 30^\circ = 1.5 c\dot{x}$

- in direzione y $|F_s| = c\dot{y} + 2c\dot{y} \cos 60^\circ \cos 60^\circ = 1.5 c\dot{y}$

Quindi il fattore di smorzamento effettivo del sistema in direzione x e y è 1.5c. Dato che tutti i coefficienti delle equazioni differenziali del moto in direzione x e y sono uguali è sufficiente analizzare una sola equazione. Tale equazione, ad esempio quella in direzione y, è:

massa totale e sospesa $(M\ddot{y} + 1.5c\dot{y} + 1.5ky = m\omega^2 \sin \omega t)$

$$y = Y \sin(\omega t - \psi) ; \tan \psi = \frac{2 \zeta \omega / \omega_n}{1 - (\omega / \omega_n)^2}$$

l'ampiezza dell'oscillazione sarà:

$$Y = \frac{m\omega^2 / M\omega_n^2}{\sqrt{[1 - (\omega / \omega_n)^2]^2 + (2 \zeta \omega / \omega_n)^2}} \quad (1)$$

La forza trasmessa al telaio è data da:

$$T_0 = M \omega_m^2 Y \sqrt{1 + \left(2 \xi \frac{\omega}{\omega_n}\right)^2}$$

e sostituendo a Y

$$\frac{T_0}{m \omega_e^2} = \frac{\sqrt{1 + \left(2 \xi \frac{\omega}{\omega_n}\right)^2}}{\sqrt{\left[1 - \left(\frac{\omega}{\omega_n}\right)^2\right]^2 + \left(2 \xi \frac{\omega}{\omega_n}\right)^2}}$$

per avere basso tale rapporto deve essere $(\omega/\omega_n)^2 > 2$. Assumiamo di tentativo un valore $\omega/\omega_n = 3$ (per avere bassa trasmissibilità) e dimensioniamo \bar{k} e \bar{c} .

Essendo:

$$\omega_n = \sqrt{\frac{\bar{k}}{M}} = \sqrt{\frac{1.5 \bar{k}}{M}} \quad 1.5 \bar{k} = M \omega_n^2 = M \left(\frac{\omega}{3}\right)^2$$

da cui \bar{k} .

Dimensioniamo ora lo smorzatore, calcolando il fattore di smorzamento \bar{c} , affinché in condizioni di risonanza l'ampiezza delle oscillazioni non superi il valore \bar{Y} ($=\bar{X}$) imposto.

In condizioni di risonanza l'ampiezza di oscillazione è data dalla (1) ove si ponga $\omega/\omega_n = 1$:

$$Y = \frac{m e / M}{2 \xi} = \frac{m e / M}{\bar{c} / M \omega_n} = \frac{m e \omega_n}{\bar{c}} \quad \text{ricordando che } 2 \xi = \frac{\bar{c}}{M \omega_n}$$

Deve essere $Y < \bar{Y}$ quindi troviamo il valore minimo di \bar{c} dalla

$$\frac{m e \omega_n}{\bar{c}} \leq \bar{Y} \quad , \quad \bar{c} \geq \frac{m e \omega_n}{\bar{Y}}$$

e quindi

$$c = \frac{\bar{c}}{1.5}$$