

Università degli studi di Catania
Corso di laurea triennale in Fisica
Esame di Meccanica Analitica
Appello del 10.02.2023

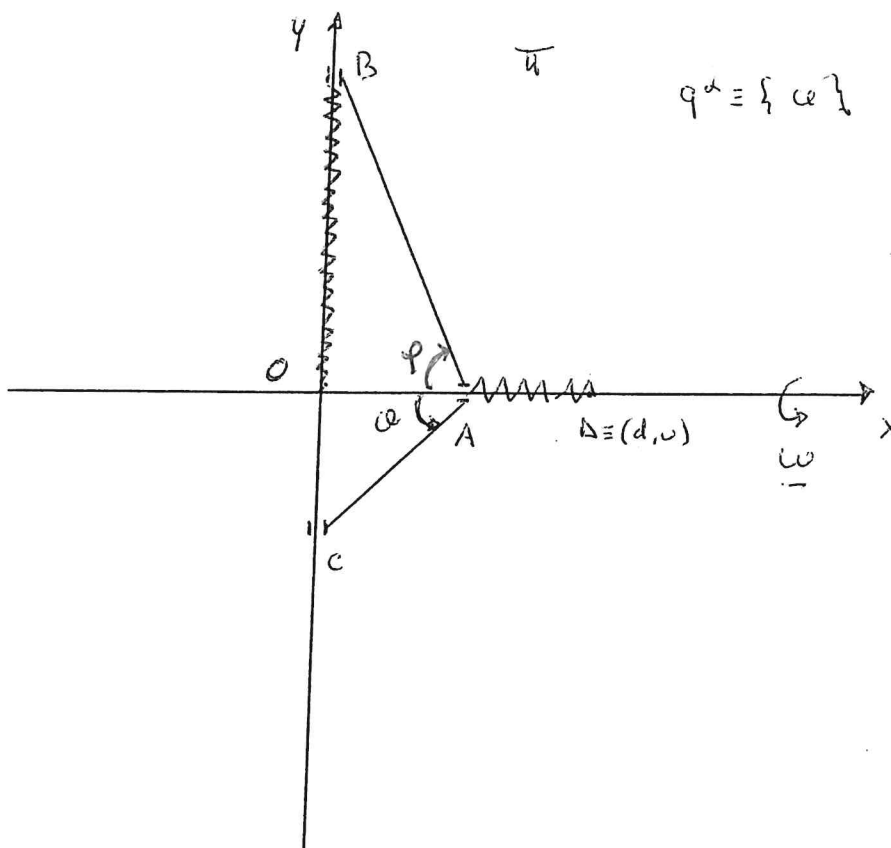
In un piano Π si consideri un riferimento $\{O, x, y\}$, ed in questo piano sia dato un sistema materiale S costituito da due aste omogenee denominate rispettivamente AC di massa m_1 e lunghezza l_1 e AB di massa m_2 e lunghezza l_2 con $l_2 > l_1$, incernierate senza attrito in A . Gli estremi B e C delle due aste possono scorrere senza attrito sulla verticale \vec{y} di Π (vedi figura), mentre il punto A scorre senza attrito sull'asse \vec{x} del riferimento (vedi figura). Sul sistema S agiscono solo le due forze elastiche

$$\{F_1 = -k(A - D), A\} \quad \{F_2 = -k(B - O), B\} \quad \text{con } k > 0$$

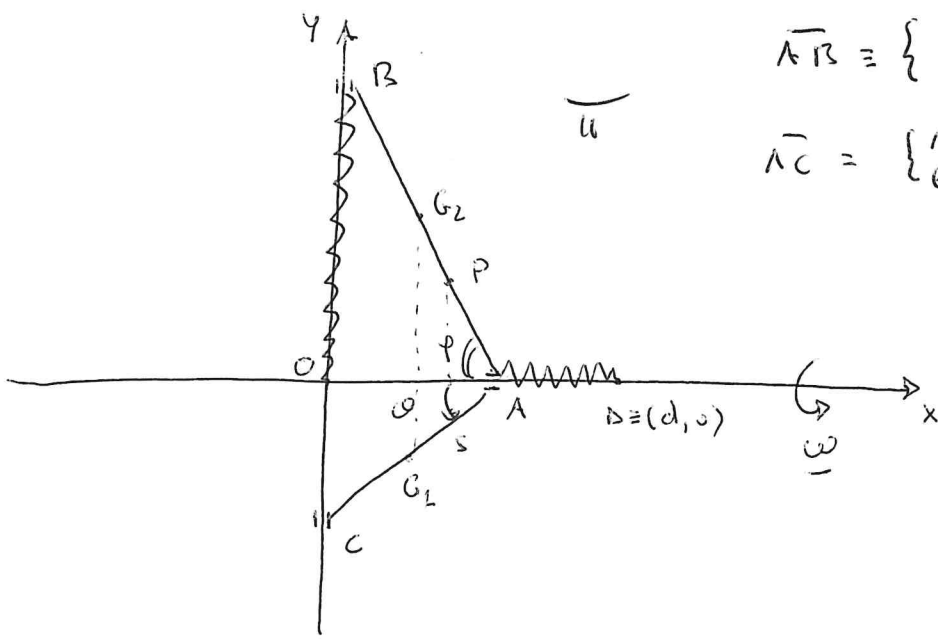
essendo $D = (d, 0)$ un punto fissato sull'asse \vec{x} positivo. Inoltre il piano verticale Π , contenente il sistema S , ruota con velocità angolare uniforme $\vec{\omega}$ attorno all'asse \vec{x} .

Scegliendo come unica coordinata lagrangiana l'angolo ϑ tra la distanza OA e l'asta AC (come in figura) si chiede di determinare, nel riferimento relativo

1. Tutte le possibili configurazioni di equilibrio del sistema, studiandone la stabilità-instabilità.
2. Scrivere l'equazione di moto, determinando gli eventuali integrali primi.
3. Studiare i moti in prima approssimazione attorno ad una configurazione di equilibrio stabile per il sistema.



1



$$\vec{AB} \equiv \begin{Bmatrix} l_2 \\ e_2 \end{Bmatrix} \quad \text{con } l_2 > l_1$$

$$\vec{AC} = \begin{Bmatrix} l_1 \\ e_1 \end{Bmatrix}$$

$$G_1 = \left\{ \frac{l_1}{2} \cos \varphi, -\frac{l_1}{2} \sin \varphi \right\} \quad G_2 = \left\{ \frac{l_2}{2} \cos \alpha, \frac{l_2}{2} \sin \alpha \right\}$$

$$B \equiv \{0, l_2 \sin \alpha\} \quad A \equiv \{l_1 \cos \alpha, 0\}$$

$$C \equiv \{0, -l_1 \sin \varphi\} \quad D \equiv \{d, 0\}$$

con la condizione $OA = l_1 \cos \alpha = l_2 \cos \varphi \Rightarrow \boxed{\cos \varphi = \frac{l_1}{l_2} \cos \alpha} \quad (*)$

$$F_1 = -k(A - D), A \quad F_2 = \{-k(B - 0), R\} \quad \text{e lo forza}$$

Entrambe agenti sulle due aste.

Acqui: 1) $U_{F_1} = -\frac{1}{2} k (A - D)^2 = -\frac{1}{2} k (l_1 \cos \alpha - d)^2 = -\frac{1}{2} k [l_1^2 \cos^2 \alpha - 2dl_1 \cos \alpha] + c$

2) $U_{F_2} = -\frac{1}{2} k (R - 0)^2 = -\frac{1}{2} k l_2^2 \sin^2 \varphi = -\frac{1}{2} k l_2^2 (1 - \cos^2 \varphi) = -\frac{1}{2} k l_2^2 + \frac{1}{2} k l_2^2 \cos^2 \varphi = \frac{1}{2} k l_1^2 \cos^2 \alpha + \tilde{c}$

Quindi $\boxed{U_{F_1} + U_{F_2} = k d l_1 \cos \alpha + \hat{c}}$

con le centrifughe: $U_{AB}^{cent} = \frac{1}{2} \omega^2 I_{A0}$ $U_{AC}^{cent} = \frac{1}{2} \omega^2 I_{A0}$

$$I_{A0} = \int s^2 \sin^2 \varphi dm = \sin^2 \varphi \int_0^{l_2} s^2 dm = \frac{M_2}{l_2} \cdot \sin^2 \varphi \frac{l_2^3}{3} = \frac{1}{3} M_2 l_2^2 \sin^2 \varphi$$

$$\frac{1}{3} M_2 l_2^2 \cdot (1 - \frac{l_1^2}{l_2^2} \cos^2 \alpha) = -\frac{1}{3} M_2 l_1^2 \cos^2 \alpha + k$$

Quindi $I_{x,0}^{AN} = -\frac{1}{3} M_2 \rho_1^2 \cos^2 \alpha \neq 0 \Rightarrow U_{AN} = -\frac{1}{6} \omega^2 M_2 \rho_1^2 \cos^2 \alpha + K_2$ (1 bit)

ANALOGAMENTE:

$$I_{x,0}^{AC} = \int s^2 \rho_1 m^2 \alpha \, dm = \rho_1 m^2 \alpha \int_0^{\rho_1} s^2 \, dm = \frac{1}{3} M_1 \rho_1^2 \sin^2 \alpha$$

$$= \frac{1}{3} M_1 \rho_1^2 (1 - \cos^2 \alpha) = -\frac{1}{3} M_1 \rho_1^2 \cos^2 \alpha + \tilde{U}$$

Da cui $U_{AC} = -\frac{\omega^2}{6} M_1 \rho_1^2 \cos^2 \alpha + K_2$

$$U_{TOT} = -\frac{1}{6} (M_1 + M_2) \omega^2 \rho_1^2 \cos^2 \alpha$$

IL POTENZIALE TOTALE ASSUMENDO QUINDI L'ESPRESSIONE:

$$U_{TOT} = U = -\frac{1}{6} (M_1 + M_2) \omega^2 \rho_1^2 \cos^2 \alpha + K d \rho_1 \cos \alpha + \tilde{c}$$

$$U = -\frac{1}{6} (M_1 + M_2) \omega^2 \ell_1^2 \cos^2 \alpha + k d \ell_1 \cos \alpha + c \quad (2)$$

$$Q_\alpha = -\frac{1}{6} M \omega^2 \ell_1^2 (-2 \sin \alpha \cos \alpha) - k d \ell_1 \sin \alpha$$

$$= \frac{1}{3} M \omega^2 \ell_1^2 \sin \alpha \cos \alpha - k d \ell_1 \sin \alpha$$

$$Q_\alpha = 0 \Rightarrow \sin \alpha \cdot \ell_1 \left\{ \frac{M \omega^2 \ell_1}{3} \cos \alpha - k d \right\} = 0$$

$$\sin \alpha = 0 \quad \alpha = 0, \pi$$

Altri casi:

$$\cos \alpha = \frac{3 k d}{M \omega^2 \ell_1} \quad \text{con} \quad \frac{3 k d}{M \omega^2 \ell_1} < 1 \Rightarrow k < \frac{M \omega^2 \ell_1}{3 d}$$

Quindi se:

$$1) k > \frac{M \omega^2 \ell_1}{3 d} \quad 2 \text{ sole configurazioni } \alpha_1 = 0 \quad \text{ed} \quad \alpha_2 = \pi$$

$$2) k < \frac{M \omega^2 \ell_1}{3 d} \quad 4 \text{ configurazioni } \alpha_1 = 0, \quad \alpha_2 = \pi, \quad \alpha_3 = \bar{\alpha}, \quad \alpha_4 = -\bar{\alpha}$$

$$\text{con } \bar{\alpha} = \arccos \left\{ \frac{3 k d}{M \omega^2 \ell_1} \right\}$$

non consideriamo il caso in cui $k = \frac{M \omega^2 \ell_1}{3 d} \Rightarrow \cos \alpha = 1 \Rightarrow \alpha = 0$

(che è già considerata)

Stabilità:

$$\frac{d^2 U}{d\alpha^2} = \frac{1}{3} M \omega^2 \ell_1^2 (\cos^2 \alpha - \sin^2 \alpha) - k d \ell_1 \cos \alpha$$

$$1) \alpha_1 = 0 \quad (\alpha = 0)$$

$$\left. \frac{d^2 U}{d\alpha^2} \right|_{\alpha_1} = \frac{1}{3} M \omega^2 \ell_1^2 - k d \ell_1$$

$$1) k > \frac{M \omega^2 \ell_1}{3 d} \Rightarrow k d \ell_1 > \frac{M \omega^2 \ell_1^2}{3} \Rightarrow \left. \frac{d^2 U}{d\alpha^2} \right|_{\alpha_1} < 0 \Rightarrow \text{stabile}$$

Altri casi:

$$2) k < \frac{M \omega^2 \ell_1}{3 d} \Rightarrow k d \ell_1 < \frac{M \omega^2 \ell_1^2}{3} \Rightarrow \left. \frac{d^2 U}{d\alpha^2} \right|_{\alpha_1} > 0 \Rightarrow \text{instabile}$$

$$3) k = \frac{M \omega^2 \ell_1}{3 d} \Rightarrow \left. \frac{d^2 U}{d\alpha^2} \right|_{\alpha_1} = 0 \quad (\text{stabilità incerta})$$

nel caso 2) condizioni di stabilità successive

(3)

$$\frac{d^2 U}{d\alpha^2} = -\frac{4}{3} M \omega^2 l_1^2 \sin \alpha + k d l_1 \sin \alpha \Big|_{s_1 (\alpha=0)} = 0$$

$$\begin{aligned} \frac{d^4 U}{d\alpha^4} &= -\frac{4}{3} M \omega^2 l_1^2 (\cos^3 \alpha - \sin^3 \alpha) + k d l_1 \cos \alpha \Big|_{s_1 (\alpha=0)} = \\ &= -\frac{4}{3} M \omega^2 l_1^2 + k d l_1 \Big|_{\alpha = \frac{M \omega^2 l_1}{3 d}} = -M \omega^2 l_1 < 0 \Rightarrow \text{stabile} \end{aligned}$$

2) $s_1 = \bar{\alpha}$ ($\alpha = \bar{\alpha}$)

$$\frac{d^2 U}{d\alpha^2} \Big|_{\alpha = \bar{\alpha}} = \frac{1}{3} M \omega^2 l_1^2 + k d l_1 > 0 \Rightarrow \text{instabile}$$

3) $s_2, s_4 \Rightarrow \alpha = \bar{\alpha}, \alpha = -\bar{\alpha} \quad \cos \bar{\alpha} = \frac{3 k d}{M \omega^2 l_1}$

3° derivata nulla $\frac{d^3 U}{d\alpha^3} = \frac{1}{3} M \omega^2 l_1^2 [2 \cos^2 \alpha - 1] - k d l_1 \cos \alpha$

$$\begin{aligned} \frac{d^3 U}{d\alpha^3} \Big|_{s_2, s_4} &= \frac{1}{3} M \omega^2 l_1^2 \left\{ 2 \left(\frac{3 k d}{M \omega^2 l_1} \right)^2 - 1 \right\} - k d l_1 \cdot \frac{3 k d}{M \omega^2 l_1} \\ &= -\frac{1}{3} M \omega^2 l_1^2 + \frac{2}{3} \frac{(M \omega^2 l_1)^2}{(M \omega^2 l_1)^2} \cdot \frac{3 k^2 d^2}{M \omega^2} - 3 \frac{(k d)^2}{M \omega^2} \\ &= -\frac{1}{3} M \omega^2 l_1^2 + 3 \frac{(k d)^2}{M \omega^2} = \frac{M \omega^2 l_1^2}{3} \left\{ -1 + \frac{(3 k d)^2}{(M \omega^2 l_1)^2} \right\} \end{aligned}$$

in s_2 ed s_4 si hanno zeri se $k < \frac{M \omega^2 l_1}{3 d}$

$$\Rightarrow 0 < \frac{3 k d}{M \omega^2 l_1} < 1 \Rightarrow \left(\frac{3 k d}{M \omega^2 l_1} \right)^2 < 1 \Rightarrow \frac{(3 k d)^2}{(M \omega^2 l_1)^2} - 1 < 0$$

Da cui $\frac{d^3 U}{d\alpha^3} \Big|_{s_2, s_4} < 0 \Rightarrow \text{"stabile"}$

$$T_{Ac} = \frac{1}{2} M_1 \dot{\theta}_1^2 + \frac{1}{2} I_{z, G_1} \dot{\theta}^2$$

$$T_{AB} = \frac{1}{2} M_2 \dot{\theta}_2^2 + \frac{1}{2} I_{z, G_2} \dot{\varphi}^2$$

$$I_{z, G_1}^{Ac} = \int_{-r_1/2}^{r_1/2} s^2 dm = \frac{M_1}{r_1} \frac{2}{3} \frac{r_1^3}{8} = \frac{1}{12} M_1 r_1^2$$

$$I_{z, G_2}^{AB} = \int_{-r_2/2}^{r_2/2} s^2 dm = \frac{1}{12} M_2 r_2^2$$

$$\dot{\theta}_1 = \left\{ -\frac{r_1}{2} \sin \alpha \dot{\theta}, -\frac{r_1}{2} \cos \alpha \dot{\theta} \right\} \Rightarrow \dot{\theta}_1^2 = \frac{r_1^2}{4} \dot{\theta}^2$$

$$\dot{\theta}_2 = \left\{ -\frac{r_2}{2} \sin \varphi \dot{\varphi}, \frac{r_2}{2} \cos \varphi \dot{\varphi} \right\} \Rightarrow \dot{\theta}_2^2 = \frac{r_2^2}{4} \dot{\varphi}^2$$

da cui:

$$\begin{cases} T_{Ac} = \frac{1}{8} M_1 r_1^2 \dot{\theta}^2 + \frac{1}{24} M_1 r_1^2 \dot{\theta}^2 = \frac{1}{6} M_1 r_1^2 \dot{\theta}^2 \\ T_{AB} = \frac{1}{8} M_2 r_2^2 \dot{\varphi}^2 + \frac{1}{24} M_2 r_2^2 \dot{\varphi}^2 = \frac{1}{6} M_2 r_2^2 \dot{\varphi}^2 \end{cases}$$

PER DETERMINARE $\dot{\varphi}$ SOSTITUIAMO LA (1) (AIPAG. 1)

$$-\sin \varphi \dot{\varphi} = -\frac{r_1}{r_2} \sin \alpha \dot{\theta} \Rightarrow \dot{\varphi}^2 = \frac{r_1^2}{r_2^2} \frac{\sin^2 \alpha}{1 - \cos^2 \varphi} \dot{\theta}^2$$

$$\text{da cui } \dot{\varphi}^2 = \frac{r_1^2}{r_2^2} \frac{\sin^2 \alpha \dot{\theta}^2}{1 - \left(\frac{r_1}{r_2}\right)^2 \cos^2 \alpha} = \frac{r_1^2 \sin^2 \alpha}{r_2^2 - r_1^2 \cos^2 \alpha} \dot{\theta}^2$$

$$T_{AB} = \frac{1}{6} M_2 r_2^2 \cdot \frac{r_1^2 \sin^2 \alpha}{r_2^2 - r_1^2 \cos^2 \alpha} \dot{\theta}^2$$

Quindi:

$$T = \frac{1}{6} M_1 \rho_1^2 \dot{\varphi}^2 + \frac{1}{6} M_2 \rho_2^2 \cdot \frac{\rho_1^2 + M_2 \rho_2^2}{\rho_2^2 - \rho_1^2 \cos^2 \alpha} \dot{\varphi}^2$$

$$= \frac{1}{6} \frac{\rho_1^2}{\rho_2^2 - \rho_1^2 \cos^2 \alpha} \left\{ M_1 (\rho_2^2 - \rho_1^2 \cos^2 \alpha) + M_2 \rho_2^2 (1 - \cos^2 \alpha) \right\} \dot{\varphi}^2$$

Quindi

$$\bar{T} = \frac{\rho_1^2}{6 [\rho_2^2 - \rho_1^2 \cos^2 \alpha]} \left\{ (M_1 + M_2) \rho_2^2 - (M_1 \rho_1^2 + M_2 \rho_2^2) \cos^2 \alpha \right\} \dot{\varphi}^2$$

Da cui la equazione:

$$\frac{\partial \bar{T}}{\partial \dot{\varphi}} = \frac{\rho_1^2}{3 [\rho_2^2 - \rho_1^2 \cos^2 \alpha]} \left\{ (M_1 + M_2) \rho_2^2 - (M_1 \rho_1^2 + M_2 \rho_2^2) \cos^2 \alpha \right\} \dot{\varphi}$$

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial \bar{T}}{\partial \dot{\varphi}} = \frac{\rho_1^2}{3 (\rho_2^2 - \rho_1^2 \cos^2 \alpha)} \left\{ (M_1 + M_2) \rho_2^2 - (M_1 \rho_1^2 + M_2 \rho_2^2) \cos^2 \alpha \right\} \ddot{\varphi}$$

$$+ \frac{d}{d\alpha} \left\{ \frac{\rho_1^2}{3 (\rho_2^2 - \rho_1^2 \cos^2 \alpha)} \left[(M_1 + M_2) \rho_2^2 - (M_1 \rho_1^2 + M_2 \rho_2^2) \cos^2 \alpha \right] \right\} \dot{\varphi}^2$$

(2)

$$\frac{\partial \bar{T}}{\partial \alpha} = \frac{d}{d\alpha} \left\{ \frac{\rho_1^2}{6 (\rho_2^2 - \rho_1^2 \cos^2 \alpha)} \left[(M_1 + M_2) \rho_2^2 - (M_1 \rho_1^2 + M_2 \rho_2^2) \cos^2 \alpha \right] \right\} \dot{\varphi}^2$$

(3)

NOTA: NON CONVIENE SVILUPPARE I TERMINI (2), (3) E (4), TANTO CHE LA LINEARIZZAZIONE NON POTREMMO COMPARIRE ESSENDO TERMINI DI

Da cui l'equazione di Lagrange:

$$\frac{\rho_1^2}{3 (\rho_2^2 - \rho_1^2 \cos^2 \alpha)} \left[(M_1 + M_2) \rho_2^2 - (M_1 \rho_1^2 + M_2 \rho_2^2) \cos^2 \alpha \right] \ddot{\varphi}$$

$$+ \frac{d}{d\alpha} \left\{ \frac{\rho_1^2}{6 (\rho_2^2 - \rho_1^2 \cos^2 \alpha)} \left[(M_1 + M_2) \rho_2^2 - (M_1 \rho_1^2 + M_2 \rho_2^2) \cos^2 \alpha \right] \right\} \dot{\varphi}^2$$

(4)

$$= \omega_{\alpha} = \frac{1}{3} M \omega^2 \rho_1^2 \sin \alpha \cos \alpha - k d \rho_1 \sin \alpha$$

INTEGRANDO PERIF: $E = T - U$

MODI LINEARIZZATI:

1) SVILUPPIAMO ATTORNO A: $\alpha = 0$

$$\frac{p_1^2}{3(p_2^2 - p_1^2)} \left[(M_1 + M_2) p_2^2 - M_1 p_1^2 - M_2 p_2^2 \right] \ddot{\alpha} =$$

$$= \frac{1}{3} M_1 p_1^2 \ddot{\alpha} = \cancel{\alpha} \Big|_{s_1} + \left. \frac{d\alpha}{d\alpha} \right|_{\alpha=0} \alpha$$

← DALLA ANALISI DELLA STABILITÀ
BASTA VEDERE $V_{\alpha\alpha}|_{\alpha=0}$

DA CUI:

$$\ddot{\alpha} = \frac{3}{M_1 p_1^2} \left[\frac{1}{3} M \omega^2 p_1^2 - k d \right] \alpha = A \alpha$$

DOVE $A = \frac{3d}{M_1 p_1} \left[\frac{M \omega^2 p_1}{3d} - k \right]$

QUINDI SE:

$$\begin{cases} k > \frac{M \omega^2 p_1}{3d} & A < 0 \\ k < \frac{M \omega^2 p_1}{3d} & A > 0 \\ k = \frac{M \omega^2 p_1}{3d} & A = 0 \end{cases}$$

SE CONSTATO SOLUZIONI $\alpha = \alpha_0 e^{\lambda t}$

$$\begin{cases} k > \frac{M \omega^2 p_1}{3d} \Rightarrow \lambda^2 = A < 0 \Rightarrow \lambda = \pm i \sqrt{|A|} \text{ MODI ARMATI} \\ k < \frac{M \omega^2 p_1}{3d} \Rightarrow \lambda^2 = A > 0 \Rightarrow \lambda = \pm \sqrt{A} \text{ MODI IMPULSIONI} \\ k = \frac{M \omega^2 p_1}{3d} \Rightarrow \lambda^2 = 0 \end{cases}$$

MODI UNIFORMI, CHE NON HANNO
ALCUNA IMPULSIONE, I QUALI
SI SVILUPPANO ESISTENDO UNO
SVILUPPO \mathbb{R}^2 ORDINE PER
AVERE IMPULSIONI FISICHE.

2) SVILUPPO ATTORNO A $ce = \bar{u}$ $\frac{1}{3} M \omega^2 \rho_1^2 + k d \rho_1 \Leftarrow$ ALLA ANALISI SULLA STABILITÀ $V_{ce}|_{ce=\bar{u}}$

$$\frac{1}{3} M \rho_1^2 \ddot{\vartheta} = \cancel{Q_{ce}}|_{ce=\bar{u}} + \left. \frac{dQ_{ce}}{dce} \right|_{ce=\bar{u}} (ce - \bar{u})$$

DA CUI:

$$\ddot{\vartheta} = \frac{3d}{M \rho_1} \left[\frac{M \omega^2 \rho_1^2}{3d} + k \right] (ce - \bar{u}) = A (ce - \bar{u}) \quad \text{CON } A > 0$$

CERCANDO SOLUZIONI $ce - \bar{u} = c_0 e^{\lambda t} \Rightarrow \lambda^2 = A > 0 \Rightarrow \lambda = \pm \sqrt{A}$
(MODI IPERBOLICI)

3) SVILUPPO ATTORNO A $\bar{\omega}$ (OPPURE ATTORNO A $-\bar{\omega}$) E' S₂ (O S₄)

SAPPIAMO CHE $0 < \cos \bar{\omega} < 1$ E $\rho_2 > \rho_1$ DA CUI:

$$\frac{\cancel{\rho_1^2}}{3 \cancel{\rho_1^2} \left[\left(\frac{\rho_2}{\rho_1} \right)^2 - \cos^2 \bar{\omega} \right]} \left\{ M \rho_1^2 \left[\underbrace{\left(\frac{\rho_2}{\rho_1} \right)^2 - \cos^2 \bar{\omega}}_{> 0} \right] + M_2 \rho_2^2 \underbrace{(1 - \cos \bar{\omega})}_{> 0} \right\} \ddot{\omega}$$

$d > 0$

$$\Rightarrow d \ddot{\omega} = \cancel{Q_{ce}}|_{S_2, S_4} + \left. \frac{dQ_{ce}}{dce} \right|_{S_2, S_4} (ce \neq \bar{\omega})$$

$$\frac{M \omega^2 \rho_1^2}{3} (\cos^2 \bar{\omega} - 1) \Leftarrow \text{ALLA ANALISI SULLA STABILITÀ (Vedi PAG. 3)}$$

< 0

DA CUI:

$$\ddot{\omega} = \frac{M \omega^2 \rho_1^2}{3d} (\cos^2 \bar{\omega} - 1) (ce \neq \bar{\omega}) = \tilde{A} (ce \neq \bar{\omega}) \quad \text{CON } \tilde{A} < 0$$

CERCANDO SOLUZIONI DEL TIPO $ce \neq \bar{\omega} = c_0 e^{\lambda t}$ AURORA QUINAI

$$\lambda^2 = \tilde{A} < 0 \Rightarrow \lambda = \pm i \sqrt{|\tilde{A}|} \Rightarrow \text{"MODI ARMONICI"}$$

COME CI ASPETTAVAMO.

Università degli studi di Catania
 Corso di laurea Triennale in Matematica
 Prova scritta di Fisica Matematica
 Appello del 25.02.2022

Un sistema materiale é costituito da due aste omogenee pesanti denominate rispettivamente \overline{AB} di massa M_1 e lunghezza L_1 e \overline{BC} di massa M_2 e lunghezza L_2 con $L_2 > L_1$, incernierate senza attrito in B . Il sistema, posto in un piano verticale Π , ha i punti A e C su una guida liscia orizzontale r (asse delle \vec{x} in figura), mentre il punto B scorre senza attrito su una guida verticale s (asse delle \vec{y} in figura), con O punto di intersezione tra r ed s . Sul sistema oltre alla forza peso agisce la forza elastica

$$\{F = -k(B - D), B\} \quad \text{con } k > 0$$

essendo $D = (0, a)$ un punto di s posto superiormente ad r con $a > L_1$. Inoltre il piano verticale Π ruota uniformemente, con velocità angolare $\vec{\omega}$ attorno alla retta verticale s . Scegliendo come unica coordinata lagrangiana l'angolo ϑ tra la verticale s e l'asta \overline{AB} (come in figura) si chiede di determinare

1. Tutte le possibili configurazioni di equilibrio del sistema.
2. Ponendo per semplicità $M_1 + M_2 = M$, studiare la stabilità-instabilità delle configurazioni di equilibrio sistema, assumendo che valga la condizione

$$\frac{2ka - Mg}{2L_1(k + M\omega^2/3)} \geq 1.$$

3. Scrivere l'equazione di moto, determinando gli eventuali integrali primi.
4. Nelle condizioni del punto 2. studiare i moti in prima approssimazione attorno ad una configurazione di equilibrio stabile per il sistema.

