

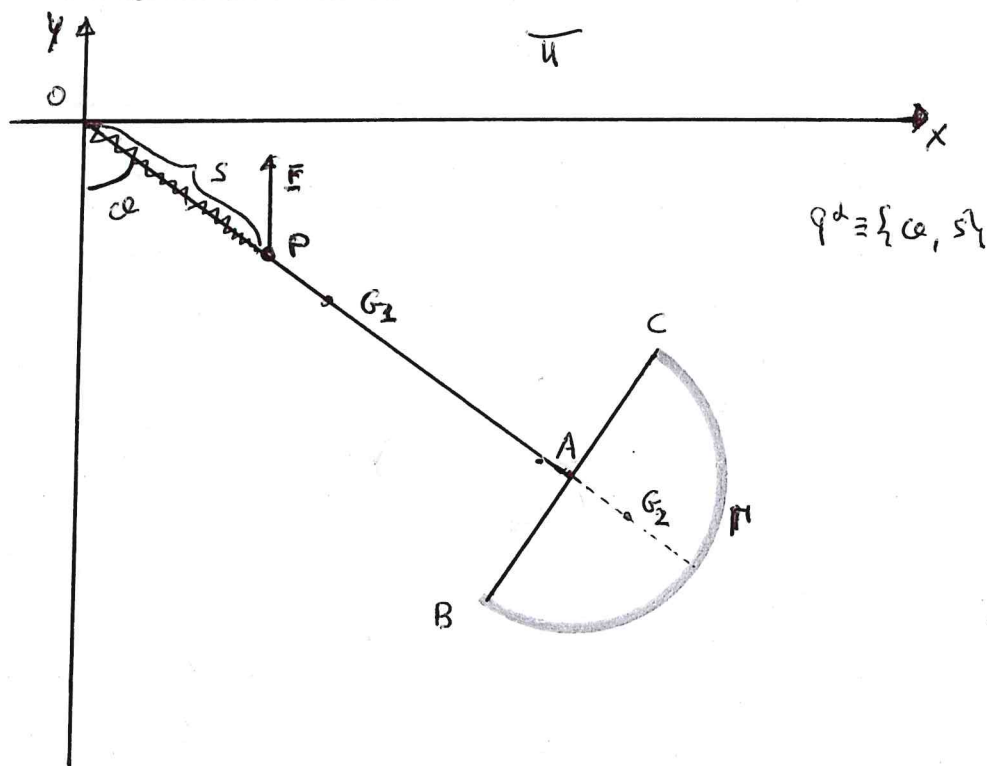
Università degli studi di Catania
Corso di laurea triennale in Fisica
Esame di Meccanica Analitica
Appello del 20.12.2024

Un sistema materiale S , posto in un piano verticale Π , è costituito da un'asta omogenea OA di massa m , baricentro G_1 e lunghezza $2l$, da un semidisco omogeneo Γ di massa m , baricentro G_2 e raggio $l/2$, e da un punto materiale P di massa m . L'asta è libera di ruotare attorno al suo estremo O fissato nel piano, il punto P è libero di scorrere sull'asta OA , ed all'estremità A dell'asta è saldato il centro della base CB del semidisco Γ in modo che la stessa base CB si mantenga ortogonale ad OA , con il baricentro G_2 del semidisco posto esternamente all'asta OA (vedi figura). Introducendo in Π il sistema di coordinate $\{O, x, y\}$ (con y verticale ascendente) utilizzeremo come coordinate lagrangiane l'angolo ϑ che l'asta OA forma con la verticale discendente e la distanza s del punto P dall'estremo O dell'asta (con $0 \leq s \leq 2l$). Oltre alle forze peso, agenti sulle varie parti del sistema S , il punto P è collegato tramite una molla di costante elastica $k > 0$ all'origine delle coordinate O ed inoltre, sempre su P , agisce una forza costante di modulo F parallela all'asse delle ordinate nel verso della y ascendente, essendo

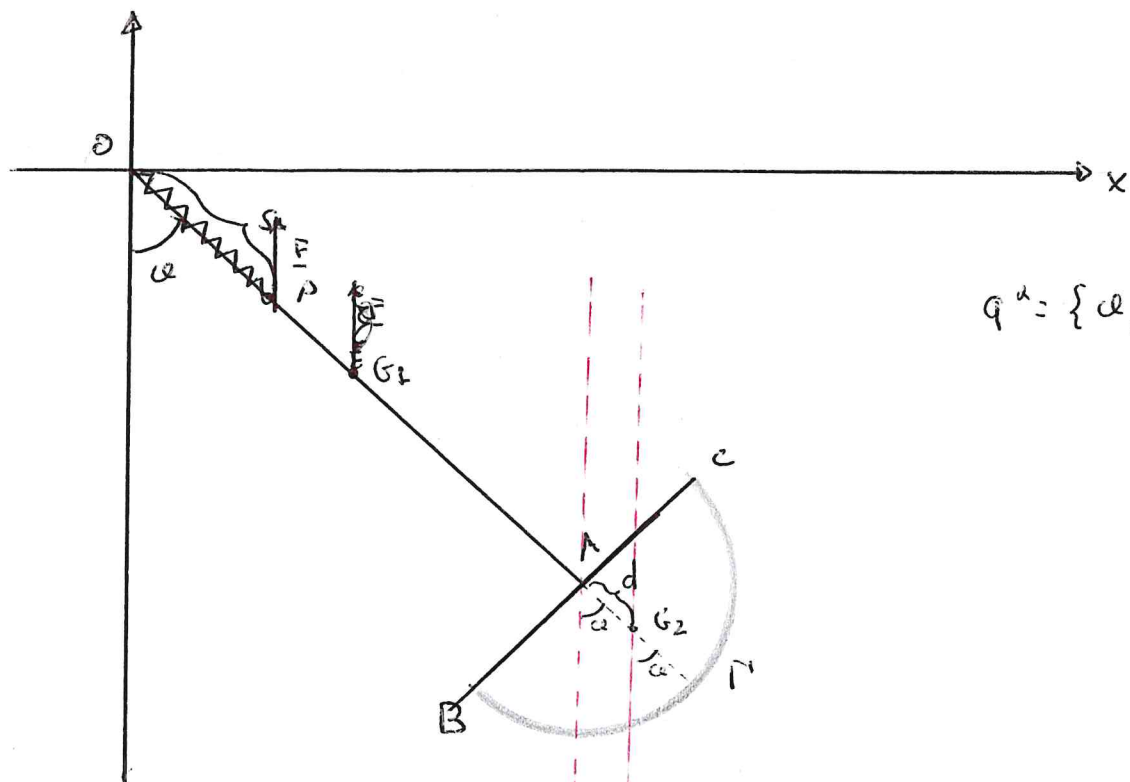
$$\{F_1 = -k(P - O), P\} \quad \text{ed} \quad \{F = F(0, 1), P\}$$

Supponendo tutti i vincoli lisci, si chiede di:

1. Determinare tutte le possibili configurazioni di equilibrio ordinarie del sistema, studiando la stabilità-instabilità delle suddette configurazioni,
2. Scrivere le equazioni di moto, determinando gli eventuali integrali primi.
3. Studiare i moti in prima approssimazione attorno alla evidente configurazione di equilibrio in cui l'asta occupa la posizione più bassa consentita dai vincoli.
4. Supponendo infine che il piano Π possa ruotare attorno all'asse $\vec{y}$, con velocità angolare uniforme ω , determinare esplicitamente il potenziale centrifugo associato al sistema S .



①



$$q^u = \{\alpha, s\}$$

CALCOLIAMO LA POSIZIONE

$\bar{AG}_2 = d$ ALLI BARICENTRO ALLI SCHIACCIATO

$$\bar{AG} = \frac{1}{m} \iint s \sin \alpha \, d m =$$

$$= \frac{1}{m} \frac{2 \pi R^2}{u R^2} \int_0^R s^2 \, ds \int_0^{\pi} \sin \alpha \, d \alpha =$$

$$= \frac{2}{u R^2} \frac{R^3}{3} \underbrace{[-\cos \alpha]_0^{\pi}}_2 = \frac{4 R}{3 u}$$

ESSENDO $R = R/2$ ALLORA

AVENDO $d = \bar{AG}_2 = \frac{4 R}{3 u} = \frac{2 \rho}{3 u}$

DEFINIAMO LE COORDINATE DEI PUNTI DI INTERESSE

$$P \equiv \{s \sin \alpha, -s \cos \alpha\} \quad G_1 = \{\rho \sin \alpha, -\rho \cos \alpha\}$$

$$G_2 = \{(2\rho + d) \sin \alpha, -(2\rho + d) \cos \alpha\}$$

LE FORZE A G1 SONO: 1) FORZA ELASTICA $\{F_P = -K(P-O), P\}$

2) FORZA COSTANTE $\{F = |F|(0,1), P\}$

FORZE PESO $\{F_{OG}^{peso} = m g(0, -1), G_2\} \quad \{F_P^{peso} = m g(0, -1), P\}$

$$\{F_{G1}^{peso} = m g(0, -1), G_1\}$$

(2)

NEL CASO IN CUI IL PIANO $\bar{u}$ SIA IN ROTAZIONE ATTORNO L'ASSE y
 CON VELOCITÀ ANGOLARE UNIFORME ω AUREMO LE FORZE CENTRIFUGHE
 AGENTI SUL PUNTO P , ASTA OA , SCHIACCIATO M .

LIBERO DEL POTENZIALE:

$$U_{OA}^{PESO} = m y (0, -1) \cdot (G_1 - 0) = m y l \cos \alpha$$

$$U_P^{PESO} = m y (0, -1) \cdot (P - 0) = m y s \cos \alpha$$

$$U_M^{PESO} = m y (0, -1) \cdot (G_2 - 0) = m y (2l + d) \cos \alpha$$

$$U_{ELASTICA} = -\frac{1}{2} K (P - 0)^2 = -\frac{1}{2} K s^2$$

$$U^F = |F| (0, 1) \cdot (P - 0) = -|F| s \cos \alpha$$

NOTA: NEL CASO IN CUI IL PIANO $\bar{u}$ SIA IN ROTAZIONE AUREMO (4^{da} equazione)

$$1) U_{OA}^{CENTR.} = \frac{1}{2} \omega^2 \int (P - \bar{P})^2 dm \quad \forall P \in OA$$

$$= \frac{1}{2} \omega^2 I_{y,0}^{OA}$$

INDICANDO CHE $P \in OA$ $P = (x \sin \alpha, -x \cos \alpha)$

$$I_{y,0}^{OA} = \int (x \sin \alpha)^2 dm = \frac{m}{2\ell} \int_0^{2\ell} (x \sin \alpha)^2 dx = \frac{m}{2\ell} \sin^2 \alpha \int_0^{2\ell} x^2 dx$$

$$= \frac{m}{2\ell} \sin^2 \alpha \frac{8\ell^3}{3} = \frac{4}{3} m \ell^2 \sin^2 \alpha$$

DA CUI $U_{OA}^{CENTR.} = \frac{2}{3} m \ell^2 \omega^2 \sin^2 \alpha$

$$2) U_P^{CENTR.} = \frac{1}{2} \omega^2 m (P - \bar{P})^2 = \frac{1}{2} m \omega^2 s^2 \sin^2 \alpha$$

3) FORZA CENTRIFUGA SUL SCHIACCIATO M

$$U_M^{CENTR.} = \frac{1}{2} \omega^2 \int (P - \bar{P})^2 dm \quad \forall P \in M$$

DA cui

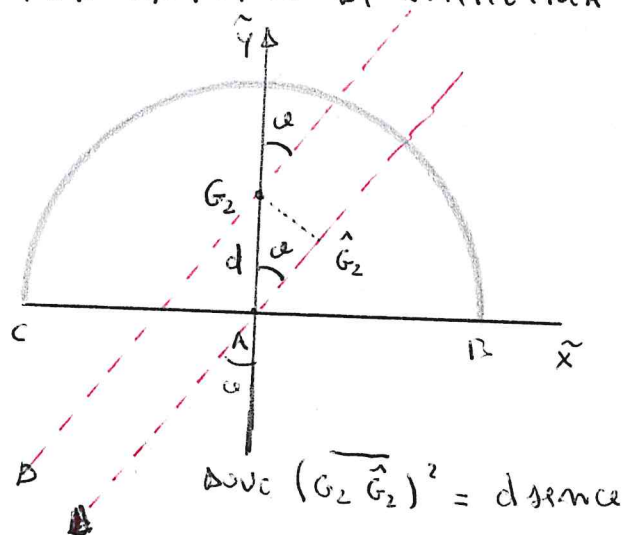
$$U_N^{CENT} = \frac{1}{2} \omega^2 I_{Y,0}^N \quad (1)$$

PER CALCOLARE LA (1) POSSIAMO UTILIZZARE ALCUNI METODI:

1° METODO. DAL TEOREMA DI HUYGENS-STEINER

$$I_{Y,0}^N = I_{Y,G_2}^N + m (G_2 - \bar{G}_2)^2 \quad (2) \quad (\text{CON } \bar{G}_2 \text{ LA PROIEZIONE DI } G_2 \text{ SULL'ASSE } \vec{Y})$$

L'ASSE PARALLELO ALL'ASSE $\vec{Y}$ PASSANTE PER G_2 NON E' UN ASSE PASSANTE PER UN PUNTO DI SINFONIA DEL SISTEMA (VEDI FIGURA), ALLORA



CONVIENE APPLICARE AI NOBIS

IL TEOREMA DI HUYGENS-STEINER

CONSIDERANDO DUE ASSI (PARALLELI) IN FIGURA UNO PASSANTE PER G_2 E L'ALTRO PER IL PUNTO A (CHE E' UN PUNTO DI SINFONIA DI N)

$$I_{Y,A}^N = I_{Y,G_2}^N + m (\overline{G_2 G_2})^2$$

$$\text{DA CUI } I_{Y,G_2}^N = I_{Y,A}^N - m d^2 \sin^2 \alpha \quad (3)$$

CALCOLIAMO QUINDI $I_{Y,A}^N$. SE CONSIDERIAMO IL RIF. PRINCIPALE DI INERZIA $(A, \hat{X}, \hat{Y})$ IN QUESTO RIFERIMENTO AVEREMO

$$I_{AP}^N = \begin{pmatrix} I_{II} & 0 & 0 \\ 0 & I_{II} & 0 \\ 0 & 0 & 2I_{II} \end{pmatrix}$$

$$\begin{aligned} \text{ESSENDO } I_{II} &= \iint y^2 dm = \iint (\rho \sin \alpha)^2 dm \\ &= \frac{2m}{\pi R^2} \int_0^R \rho^3 d\rho \int_0^{\pi/2} \sin^2 \alpha d\alpha = \frac{1}{4} m R^2 \end{aligned}$$

IL VERTICE DELL'ASSE (PARALLELO ALL'ASSE $\vec{Y}$) PASSANTE PER A SARA'

$$\text{DATO DA: } \vec{Y} = \{-\sin \alpha, -\cos \alpha, 0\}$$

DA CUI IL VETTORE DI INERZIA

$$I_{Y,A}^N = I_{AP}^N \hat{Y}_A \hat{Y}_P = I_{II} (\sin^2 \alpha + \cos^2 \alpha) = I_{II} \leftarrow \text{CONSTANTE}$$

QUINDI UTILIZZANDO LA (2) E LA (3) AVEREMO

$$I_{Y,0}^N = I_{II} - m d^2 \sin^2 \alpha + m (2\rho + d)^2 \sin^2 \alpha = I_{II} + m (4\rho^2 + \cancel{\rho^2} + 4\rho d - \cancel{\rho^2}) \sin^2 \alpha$$

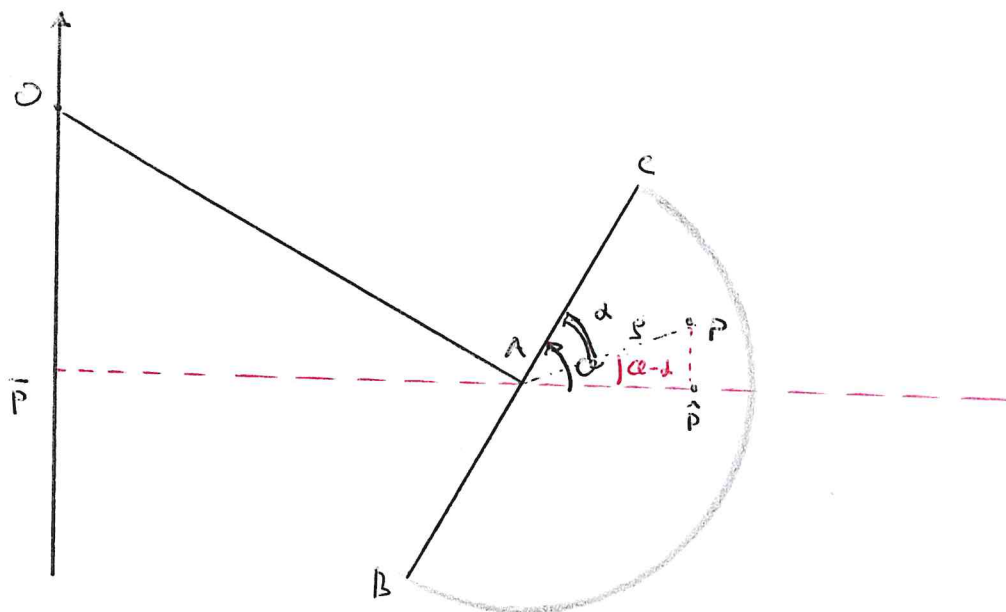
$$\boxed{I_{Y,0}^N = I_{II} + 4m\rho(\rho + d) \sin^2 \alpha} \quad (4) \quad \text{CON } I_{II} = \frac{1}{4} m R^2 = \text{CONSTANTE}$$

ΔΑ cui

$$U_{P'}^{CONT} = 2 m \ell \omega^2 (\ell + d) \sin^2 \alpha + KONT$$

(4)

2° METODO: "INTEGRAZIONE DIRETTA"



ALLORA $\vec{P} = \{x_A + A\hat{P}, y_A - P\hat{P}\} = \{2\ell \sin \alpha + \ell \cos(\alpha - \alpha), -2\ell \cos \alpha + \ell \sin(\alpha - \alpha)\}$

ΔΑ cui $\vec{P} - \vec{P} = \{2\ell \sin \alpha + \ell \cos(\alpha - \alpha), 0\}$ ALLA INTEGRAZIONE

$$I_{Y,0}^N = \int (\vec{P} - \vec{P})^2 dm = \int \{4\ell^2 \sin^2 \alpha + \ell^2 \cos^2(\alpha - \alpha) + 4\ell \sin \alpha \ell \cos(\alpha - \alpha)\} dm$$

$$= 4\ell^2 \sin^2 \alpha \int dm + \frac{2m}{\bar{u} R^2} \int_0^R \ell^2 d\ell \int_0^{\bar{u}} \cos^2(\alpha - \alpha) d\alpha +$$

$$+ \frac{2m}{\bar{u} R^2} 4\ell \sin \alpha \int_0^R \ell^2 d\ell \int_0^{\bar{u}} \cos(\alpha - \alpha) d\alpha = 4\ell^2 m \sin^2 \alpha$$

$$+ \frac{2m}{\bar{u} R^2} \frac{R^4}{4} \int_0^{\bar{u}} \frac{1 + \cos(2(\alpha - \alpha))}{2} d\alpha + \frac{8m}{\bar{u} R^2} \ell \sin \alpha \cdot \frac{R^3}{3} \underbrace{\left[-\sin(\alpha - \alpha) \right]_0^{\bar{u}}}_{2 \sin \alpha}$$

$$= 4m \ell^2 \sin^2 \alpha + \frac{16}{3} \frac{m R}{\bar{u}} \ell \sin^2 \alpha + \frac{m R^2}{2\bar{u}} \left\{ \frac{\bar{u}}{2} - \frac{1}{4} \left[\sin(2(\alpha - \alpha)) \right]_0^{\bar{u}} \right\}$$

$$= \frac{1}{4} m R^2 + 4m \ell^2 \sin^2 \alpha + 4m \left(\frac{4R}{3\bar{u}} \right) \ell \sin^2 \alpha \quad \Delta \Delta \text{ cui}$$

$$I_{Y,0}^N = I_u + 4\ell(\ell + d) m \sin^2 \alpha$$

che è lo stesso risultato
(4) ottenuto con il 1° metodo

SE PER ACCESSO TRASCURIAMO I POTENZIALI CENTRIFUGHI AVREMO

(5)

$$U_{TOT} = mgy \cos \alpha + mgy(3\ell + d) \cos \alpha - \frac{1}{2} k s^2 - F s \cos \alpha + U_{cent}$$

MENTRE PER IL POTENZIALE CENTRIFUGO TOTALE AVREMO

$$U_{cent} = \frac{1}{2} m \omega^2 s^2 \sin^2 \alpha + \frac{2}{3} m \ell^2 \omega^2 \sin^2 \alpha + 2 m \ell (e + d) \omega^2 \sin^2 \alpha + U_{cent}$$

CALCOLO DELLE SOLLECITAZIONI "SENZA" POTENZIALE CENTRIFUGO!

$$\begin{cases} Q_\alpha = \frac{\partial U}{\partial \alpha} = - \{ (mgy - F) s + mgy(3\ell + d) \} \sin \alpha \\ Q_s = \frac{\partial U}{\partial s} = (mgy - F) \cos \alpha - ks \end{cases}$$

NOTA. CONSIDERIAMO SOLTANTO LE POSIZIONI ORDINARIE E DISEGNIAMO LE POSIZIONI DI BIFURCAZIONE $s=0$ E $s=2\ell$ ($0 < s < 2\ell$).

"EQUILIBRIO"

$$Q_\alpha = 0 \quad \text{e} \quad Q_s = 0 \Rightarrow \begin{cases} - \{ mgy(3\ell + d) + (mgy - F)s \} \sin \alpha = 0 \\ (mgy - F) \cos \alpha - ks = 0 \end{cases}$$

$$\text{DALLA I}^\text{a} \Rightarrow \sin \alpha = 0 \Rightarrow \alpha = 0, \pi$$

$$\text{DALLA II}^\text{a} \text{ AVREMO} \Rightarrow s = \begin{cases} \frac{mgy - F}{k} & \text{per } \alpha = 0 \\ - \frac{(mgy - F)}{k} & \text{per } \alpha = \pi \end{cases}$$

$$s_1 = \left(0, \frac{mgy - F}{k} \right) \quad \text{ESISTE ESSENDO } 0 < s < 2\ell \Rightarrow \boxed{mgy - 2k\ell < F < mgy} \quad (a)$$

$$s_2 = \left(\pi, - \frac{(mgy - F)}{k} \right) \quad \text{ESISTE } 0 < s < 2\ell \Rightarrow \boxed{mgy < F < mgy + 2k\ell} \quad (b)$$

SOPRA DALLA I^a SI OTTIENE ANCHE CHE

$$s = \frac{mgy(3\ell + d)}{(F - mgy)} \Rightarrow \text{ESISTE } 0 < s < 2\ell$$

$$\boxed{mgy < \frac{mgy(3\ell + d)}{2\ell} < F} \quad (c)$$

DA CUI SOSTITUENDO NELLA II^a AVREMO.

$$\cos \alpha = - \frac{mgyk(3\ell + d)}{(F - mgy)^2}$$

$$\text{ACCELTANDO POCO} \quad \frac{mgyk(3\ell + d)}{(F - mgy)^2} < 1$$

in questo caso avremo altre due config. di equilibrio

6

$$S_1 = (\bar{\alpha}, \bar{s}) \quad \text{e} \quad S_4 = (-\bar{\alpha}, \bar{s})$$

GP: $\bar{s} = \frac{m_j(3\ell+d)}{F-m_jg}$ e $\bar{\alpha} = \arccos \left\{ - \frac{m_j u(3\ell+d)}{(F-m_jg)^2} \right\}$

Soluzioni accettabili sotto le due condizioni

$$\begin{cases} m_j < \frac{m_j(5\ell+d)}{2\ell} < F \\ \frac{m_j u(3\ell+d)}{(F-m_jg)^2} < 1 \end{cases}$$

NOTA

PER L'EQUILIBRIO NON CONSIDERIAMO IL CASO $\frac{m_j u(3\ell+d)}{(F-m_jg)^2} = 1 \Rightarrow \cos \alpha = -1$

DA CUI $\alpha = \pi$ E QUINDI NUOVAMENTE LA CONFIGURAZIONE $S_2 = (\pi, \bar{s})$

QUINDI RIPIULIAMO

1) PER $\frac{m_j u(3\ell+d)}{(F-m_jg)^2} > 1$

AVREMO SOLTANTO S_1 , E' S_2
(CON LE ULTIME CONDIZIONI (a) e (b))

2) PER $\frac{m_j u(3\ell+d)}{(F-m_jg)^2} < 1$

(E L'ULTIMA CONDIZIONE (c) DIVENTA

$$m_j < \frac{m_j(5\ell+d)}{2\ell} < F)$$

AVREMO S_3, S_4 E' S_2 SE $m_j < \frac{m_j(5\ell+d)}{2\ell} < F < m_j + 2u\ell$

$$(\alpha, s) = \left\{ S_2 = \left(\pi, -\frac{m_j - F}{u} \right) ; S_3 = (\bar{\alpha}, \bar{s}) ; S_4 = (-\bar{\alpha}, \bar{s}) \right\}$$

HANNO LA S_1 (IN QUANTO NON VARREBBE LA CONDIZIONE (a) $\Rightarrow F < m_j$)

"ANALISI DELLA STABILITA"

$$\begin{cases} \frac{\partial^2 U}{\partial \alpha^2} = - \left\{ (m_j - F) s + m_j(3\ell+d) \right\} \cos \alpha \\ \frac{\partial^2 U}{\partial s^2} = -u < 0 \\ \frac{\partial^2 U}{\partial s \partial \alpha} = (F - m_jg) \sin \alpha \end{cases}$$

1) $s_1 = (0, \frac{m_g - \bar{r}}{u})$ $\frac{\partial^2 U}{\partial \alpha^2} \Big|_{s_1} = - \left\{ m_g \rho + \frac{(m_g - \bar{r})^2}{u} + m_g (2\rho + d) \right\} < 0$ (7)

$\frac{\partial^2 U}{\partial s \partial \alpha} \Big|_{s_1} = 0 \Rightarrow H|_{s_1} > 0 \Rightarrow \text{MAX} \Rightarrow \text{STABILE}$

2) $s_2 = (\bar{u}, -\frac{m_g - \bar{r}}{u})$

$\frac{\partial^2 U}{\partial \alpha^2} \Big|_{s_2} = m_g (2\rho + d) - \frac{(m_g - \bar{r})^2}{u}$

analisi isocrona:

2A) Se $\frac{m_g u (2\rho + d)}{(m_g - \bar{r})^2} < 1 \Rightarrow \frac{\partial^2 U}{\partial \alpha^2} \Big|_{s_2} < 0$ Allora $H|_{s_2} > 0 \Rightarrow \text{MAX} \Rightarrow \text{STABILE}$

2B) Se $\frac{m_g u (2\rho + d)}{(m_g - \bar{r})^2} > 1 \Rightarrow \frac{\partial^2 U}{\partial \alpha^2} \Big|_{s_2} > 0$ Allora $H|_{s_2} < 0 \Rightarrow \text{NO MAX} \Rightarrow \text{INSTABILE}$

2C) Se $\frac{m_g u (2\rho + d)}{(m_g - \bar{r})^2} = 1 \Rightarrow \frac{\partial^2 U}{\partial \alpha^2} \Big|_{s_2} = 0$ $\frac{\partial^2 U}{\partial s^2} \Big|_{s_2} = -u < 0$ $\frac{\partial^2 U}{\partial s \partial \alpha} \Big|_{s_2} = 0$

$H|_{s_2} = 0 \Rightarrow \text{OCCORRERA' UNO STABILIZIO LOCALE}$

3) $s_3 = (\bar{\alpha}, \bar{s})$ E $s_4 = (-\bar{\alpha}, \bar{s})$

$\frac{\partial^2 U}{\partial \alpha^2} \Big|_{s_3, s_4} = - \left\{ m_g (2\rho + d) + (m_g - \bar{r}) \cdot \frac{m_g (2\rho + d)}{(\bar{r} - m_g)} \right\} \cos(\bar{\alpha}) = 0$

$\frac{\partial^2 U}{\partial s \partial \alpha} \Big|_{s_3, s_4} = (\bar{r} - m_g) \sin \bar{\alpha}$

Allora $H|_{s_3, s_4} = -(\bar{r} - m_g)^2 \sin^2 \bar{\alpha} < 0 \Rightarrow \text{NO MAX} \Rightarrow \text{INSTABILE}$

"Energia cinetica"

(8)

$$T = T_p + T_{OA} + T_{II}$$

$$T_p = \frac{1}{2} m \dot{p}^2 \quad \dot{p} = \{ \dot{s} \sin u + s \dot{u} \cos u, -\dot{s} \cos u + s \dot{u} \sin u \}$$

$$\dot{p}^2 = \dot{s}^2 + s^2 \dot{u}^2$$

$$T_p = \frac{1}{2} m (\dot{s}^2 + s^2 \dot{u}^2)$$

Energia cinetica ASSA OA

$$T_{OA} = \frac{1}{2} I_{\bar{z}, O}^{\bar{OA}} \dot{\omega}^2 \quad I_{\bar{z}, O}^{\bar{OA}} = \int_0^{2R} x^2 dm = \frac{m}{2e} \int_0^{2R} x^2 dx =$$

$$= \frac{m}{2e} \frac{8R^3}{3} = \frac{4}{3} m R^2$$

ΔA cui $T_{OA} = \frac{2}{3} m R^2 \dot{\omega}^2$

Energia cinetica ASSI SEMIASSI:

$$T_{II} = \frac{1}{2} m \dot{G}_2^2 + T' \quad \text{dove } T' = \frac{1}{2} I_{\bar{z}, G_2}^{II} \dot{\omega}^2$$

$$\dot{G}_2 = \{ (2R+d) \dot{\omega} \cos u, (2R+d) \dot{\omega} \sin u \} \quad \dot{G}_2^2 = (2R+d)^2 \dot{\omega}^2$$

$$I_{\bar{z}, A}^{II} = I_{\bar{z}, G_2}^{II} + m d^2 \quad I_{\bar{z}, A}^{II} = \iiint s^2 dm = \frac{2m}{\pi R^2} \int_0^R s^3 ds \int_0^{2\pi} d\alpha$$

$$= \frac{2m}{\pi R^2} \frac{R^4}{4} \pi = \frac{1}{2} m R^2$$

(NOTA: ALTAMENTE SI OSSERVA CHE $I_{\bar{z}, A}^{II} = I_{\bar{z}, S}^{II} = 2 I_{II} = \frac{1}{2} m R^2$.)

ΔA cui: $I_{\bar{z}, G_2}^{II} = I_{\bar{z}, A}^{II} - m d^2 = \left(\frac{1}{2} m R^2 - m d^2 \right) = \left(\frac{1}{8} m R^2 - m d^2 \right)$

$$T_{II} = \frac{1}{2} m (2R+d)^2 \dot{\omega}^2 + \frac{1}{2} \left(\frac{1}{8} m R^2 - m d^2 \right) \dot{\omega}^2 =$$

$$= \frac{1}{2} m (4R^2 + d^2 + 4Rd) \dot{\omega}^2 + \left(\frac{1}{16} m R^2 - \frac{1}{2} m d^2 \right) \dot{\omega}^2$$

$$T_P = \left(\frac{33}{16} m e^2 + 2 m e d \right) \ddot{\alpha}^2 = 2 m e \left[\frac{33}{32} e + d \right] \ddot{\alpha}^2$$

OPPURE APPLICANDO IL METODO DEI PUNTI LAGRANGE

$$P = \left\{ 2 \ell \sin \alpha + \int \cos(\alpha - \alpha) , -2 \ell \cos \alpha + \int \sin(\alpha - \alpha) \right\}$$

$$\dot{P} = \left\{ 2 \ell \dot{\alpha} \cos \alpha - \int \sin(\alpha - \alpha) \dot{\alpha} , 2 \ell \dot{\alpha} \sin \alpha + \int \cos(\alpha - \alpha) \dot{\alpha} \right\}$$

$$\dot{P}^2 = 4 \ell^2 \dot{\alpha}^2 + \int^2 \dot{\alpha}^2 + 4 \ell \dot{\alpha}^2 \int \sin \alpha$$

DA QUI INTEGRANDO

$$\begin{aligned} T_P &= \frac{1}{2} \int \dot{P}^2 dm = \frac{1}{2} \ddot{\alpha}^2 \left\{ 4 \ell^2 \underbrace{\int dm}_m + \int \int \int^2 dm + 4 \ell \int \int \int \sin \alpha dm \right\} \\ &= \frac{1}{2} \ddot{\alpha}^2 \left\{ 4 m \ell^2 + \frac{2 m}{\bar{u} R^2} \underbrace{\int_0^R \int_0^{\bar{u}} \int_0^{\bar{u}} d\varphi d\alpha d\alpha}_{R^4/4} + 4 \ell \frac{2 m}{\bar{u} R^2} \underbrace{\int_0^R \int_0^{\bar{u}} \int_0^{\bar{u}} \sin \alpha d\alpha d\alpha d\alpha}_{\frac{R^3}{3} \cdot 2} \right\} \\ &= \frac{1}{2} \ddot{\alpha}^2 \left\{ 4 m \ell^2 + \frac{m R^2}{2} + \frac{16}{3} \frac{m R}{\bar{u}} \ell \right\} = \frac{1}{2} \ddot{\alpha}^2 \left\{ 4 m \ell^2 + \frac{1}{2} m R^2 + 4 m \ell \left(\frac{d}{\frac{4R}{3\pi}} \right) \right\} \\ &= \frac{1}{2} \ddot{\alpha}^2 \left\{ 4 m \ell^2 + \frac{1}{2} m R^2 + 4 m \ell d \right\} = \frac{1}{2} \ddot{\alpha}^2 \left\{ 4 m \ell \left(\ell + d \right) + \frac{1}{2} m \left(\frac{R}{2} \right)^2 \right\} \\ &= 2 m \ell \left[d + \frac{33}{32} e \right] \ddot{\alpha}^2 \end{aligned}$$

STESSO RISULTATO OTTENUTO CON MONIA.

$$T_{TOT} = \frac{1}{2} m (\dot{\alpha}^2 + \int^2 \dot{\alpha}^2) + 2 m \ell \left(d + \frac{33}{32} e \right) \ddot{\alpha}^2 + \frac{2}{3} m \ell^2 \ddot{\alpha}^2$$

$$= \frac{1}{2} m (\dot{\alpha}^2 + \int^2 \dot{\alpha}^2) + 2 m \ell \left[d + \underbrace{\left(\frac{33}{32} + \frac{1}{3} \right) e}_{\frac{131}{96}} \right] \ddot{\alpha}^2$$

$$T_{TOT} = \frac{1}{2} m (\dot{\alpha}^2 + \int^2 \dot{\alpha}^2) + 2 m \ell \left[d + \frac{131}{96} e \right] \ddot{\alpha}^2$$

EQUAZIONI DI LAGRANGE:

(10)

$$\frac{\partial \bar{T}}{\partial \dot{\theta}} = m s^2 \ddot{\theta} + 4 m l \left(d + \frac{131}{96} l \right) \dot{\theta} \quad \frac{\partial \bar{T}}{\partial \dot{\theta}} = 0$$

$$\frac{d}{dt} \frac{\partial \bar{T}}{\partial \dot{\theta}} = m s^2 \ddot{\theta} + 4 m l \left(d + \frac{131}{96} l \right) \ddot{\theta} + 2 m s \dot{s} \ddot{\theta}$$

DAQUI LA I^a EQUAZIONE DI LAGRANGE:

$$m s^2 \ddot{\theta} + 4 m l \left(d + \frac{131}{96} l \right) \ddot{\theta} + 2 m s \dot{s} \ddot{\theta} = Q_{\theta} = -m g (3l + d) \sin \theta - (m g - F) s \sin \theta$$

$$\frac{\partial \bar{T}}{\partial \dot{s}} = m \dot{s} \quad \frac{d}{dt} \frac{\partial \bar{T}}{\partial \dot{s}} = m \ddot{s} \quad \frac{\partial \bar{T}}{\partial \dot{s}} = m s \dot{\theta}^2$$

DA QUI LA II^a EQUAZIONE DI LAGRANGE:

$$m \ddot{s} - m s \dot{\theta}^2 = Q_s = -k s + (m g - F) \cos \theta$$

INTEGRALI PRIMI:

- 1) FORZE SONO TUTTE CONSERVATIVE DAQUI $E = T - U = \text{cost.}$
- 2) NON ARBITRARIO VARIABILI CICLICHE
- 3) LE EQUAZIONI SONO ACCOPPIATE

"MOTI LINEARIZZATI"

ATTORNO ALLA CONFIGURAZIONE STABILE $\theta_1 = \left(0, \frac{m g - F}{k} \right) = (0, \bar{s})$

SE LINEARIZZIAMO AVENDO:

$$\cancel{m g - F} \quad m \ddot{s}^2 \ddot{\theta} + 4 m l \left(d + \frac{131}{96} l \right) \ddot{\theta} =$$

$$= \cancel{Q_{\theta}|_{\theta_1}} + \frac{\partial Q_{\theta}}{\partial \theta} \bigg|_{\theta_1} \theta + \cancel{\frac{\partial Q_{\theta}}{\partial s} \bigg|_{\theta_1} (s - \bar{s})}$$

$$\downarrow \quad \quad \quad \downarrow \quad \quad \quad 0 =$$

$$- \left\{ \frac{(m g - F)^2}{k} + m g (3l + d) \right\}$$

ΔΑ αμ:

(11)

$$m \left\{ \bar{s}^2 + 4p \left(d + \frac{131}{96} p \right) \right\} \ddot{\varphi} = - \left\{ \frac{(m_y - p)^2}{u} + m_y (3p + d) \right\} \varphi$$

$$\ddot{\varphi} = -A \varphi \quad \text{οπδ} \quad A = \frac{\frac{(m_y - p)^2}{u} + m_y (3p + d)}{m \left[\bar{s}^2 + 4p \left(d + \frac{131}{96} p \right) \right]} > 0$$

ΕΠΙΧΑΛΩΣ ΣΕΛΟΥΣΗ $\varphi = \varphi_0 e^{\lambda t}$ ΑΥΡΟΜΟ $\lambda^2 = -A < 0$

ΔΑ αμ ΔΥΟ ΚΕΣΤΙ ΑΡΙΘΜΟΙ $\lambda = \pm i \sqrt{A}$

ΛΙΝΕΑΡΙΟΙ ΛΑ $\vec{U}^0$ ΣΩΝΕΙΣΗ

$$m \ddot{s} = \cancel{\varphi_s|_{\varphi_1}} + \underbrace{\frac{\partial \varphi_s}{\partial \varphi}|_{\varphi_1}}_{0=0} \varphi + \underbrace{\frac{\partial \varphi_s}{\partial s}|_{\varphi_1}}_{-u < 0} (s - \bar{s})$$

ΔΑ αμ $\ddot{s} = -\frac{u}{m} (s - \bar{s})$ ΕΠΙΧΑΛΩΣ $s - \bar{s} = s_0 e^{\lambda t}$

ΟΤΤΕ ΡΩΝΕ ΣΩΛΟΥΣΗ $\lambda^2 = -\frac{u}{m} \Rightarrow \lambda = \pm i \sqrt{\frac{u}{m}}$ ΠΟΤΙ ΑΡΙΘΜΟΙ

ΕΠΙ ΣΤΑΔΙΛΙΤΑ' ΛΙΝΕΑΡΙΟ.

—