

(1)

QUANDO STUDIAMO IL MOTO DI UNA PARTICOLARE IN UN CAMPO CENTRATORE IN \mathbb{R}^3 (ES: SENZA L'ASSUMPTIVITÀ INIZIALE DI RIDURRE ALLO STUDIO DI UN MOTO PIANO ... (ALLA CAVALLI PER CAPIRE)) IN CONDIZIONE SPECIFICA A DIRETTA ROTAZIONE ORO-

$$(1) \quad \dot{\ell} = \frac{1}{2} m \left[\dot{\varphi}^2 + \ell^2 \dot{\omega}^2 + \ell^2 \dot{\varphi}^2 \sin^2 \varphi \right] - \nabla U(\ell)$$

$$\text{CON } P_\varphi = m \dot{\varphi} \quad P_\omega = m \ell^2 \dot{\omega} \quad P_\varphi = m \ell^2 \sin^2 \varphi$$

D'AHI

$$(2) \quad H = \frac{1}{2m} \left[P_\varphi^2 + \frac{P_\omega^2}{\ell^2} + \frac{P_\varphi^2}{\ell^2 \sin^2 \varphi} \right] - U(\ell)$$

SUBITO OSSERVIAMO CHE $P_\varphi = \dot{\varphi} = \text{costante di moto}$

SI PUÒ SOLVIMENTO CON HAMILTON-JACOBI OTTENENDO ORO-

$$(3) \quad V(\ell, \omega, \varphi, c_2) = W(\ell, \omega, c_1, \dot{\varphi}, E) + \dot{\varphi} \varphi - E +$$

$$\text{CONCERNENTE } W = W_1(\ell, c_2) + W_2(\omega, c_2)$$

DOVE DALLE ROTAZIONI $P_\omega = \frac{\partial V}{\partial \omega}$ OBTINIMOS

$$(4) \quad P_\varphi = m \dot{\varphi} = \frac{\partial W_1}{\partial \ell} \quad P_\omega = m \ell^2 \dot{\omega} = \frac{\partial W_2}{\partial \omega} \quad P_\varphi = \dot{\varphi}$$

SOSTITUENDO NELL' HAMILTONIANA, RIDUCIAMO I'ORIGINI A RIPIENO. (NO PO' CALCOLARE NOI) LE DUE NUOVE ZIGGURI INDIPENDENTI (POLINOMI $A = -A^2$)

$$(5) \quad \begin{cases} \left(\frac{\partial W_1}{\partial \ell} \right)^2 - 2m \left[E + U(\ell) \right] = - \frac{A^2}{\ell^2} \\ \left(\frac{\partial W_2}{\partial \omega} \right)^2 + \frac{\dot{\varphi}^2}{m \ell^2} = A^2 \end{cases}$$

AVORIA CME COSTANTE CI PROBABILITÀ (PROBABILITÀ) (2)
PER IL SUO SIGNIFICATO FISICO) A^2 .

DALLE RELAZIONI RICAVATE (*) OTTENIMMO (A PARTIRE SECONDO
CHE PARABOLA È IRREGOLARE, AI FINI ACCURATI RAGIONAMENTO.)
~~PARABOLA~~

$$(5) \frac{\Delta W_1}{\Delta \xi} = \sqrt{-\frac{A^2}{\xi^2} + 2m[\xi + v(\xi)]}$$

$$\frac{\Delta W_2}{\Delta \alpha} = \sqrt{A^2 - \frac{8p^2}{\sin^2 \alpha}}$$

CHE POSSIAMO INTRODURRE. . . .

ANALIZZIAMO IL SIGNIFICATO FISICO DELLE COSTANTI A^2 E $\frac{8p}{\sin^2 \alpha}$
PER FARLO DUESENTE IN MODO PIENO CONSIDERANDO I
RIFORNIMENTI NATURALI (CHE NORMALMENTE, PER COMPLICITÀ
PER GUARIRE LE "ROGNE" DELLA AFFIDABILITÀ DELLE VARIABILI
CONVIVANTI E CONTINUAMENTI.)

$$(6) \left\{ \begin{array}{l} \hat{e}_g = \text{tensile stress } \underline{\xi}_1 + \text{tensile stress } \underline{\xi}_2 + \text{compressive } \underline{\xi}_3 \\ \hat{e}_a = \frac{1}{\xi} \underline{\xi}_6 = \text{compressive stress } \underline{\xi}_1 + \text{compressive stress } \underline{\xi}_2 - \text{tensile } \underline{\xi}_3 \\ \hat{e}_p = \frac{1}{8 \sin^2 \alpha} \underline{\xi}_p = \frac{1}{8} - \text{stress } \underline{\xi}_1 + \text{stress } \underline{\xi}_2 \end{array} \right.$$

QUESTO RIFORNIMENTO È ORIGINARIO, DA INOLTRE È BREVEMENTE
OSSERVARE CHE

$$(7) \quad \hat{e}_g \wedge \hat{e}_a = \hat{e}_p \quad \hat{e}_g \wedge \hat{e}_p = - \hat{e}_a$$

ANALOGAMENTE SE ANALIZZIAMO LA VOCIATA $\sqrt{\text{AVARIA}}$ NOCCIA DELL'
BASISI

$$\left\{ \begin{array}{l} \underline{v} = \bar{x}_1 \underline{\xi}_1 + \bar{x}_2 \underline{\xi}_2 + \bar{x}_3 \underline{\xi}_3 \\ \underline{v} = \dots \end{array} \right.$$

$$\begin{cases} \ddot{x} = \ddot{\varphi} \hat{e}_\varphi \\ \ddot{y} = \ddot{\varphi} \hat{e}_\varphi + \dot{\varphi} \ddot{\varphi} \hat{e}_\theta + \ddot{\varphi} \sin \varphi \hat{e}_r \end{cases}$$

(3)

Si dividono le equazioni per momenti angolari

$$\begin{aligned} \ddot{\Sigma} &= \ddot{x} \wedge m \ddot{y} = m \left\{ \ddot{\varphi} \hat{e}_\varphi \wedge (\ddot{\varphi} \hat{e}_\varphi + \dot{\varphi} \ddot{\varphi} \hat{e}_\theta + \ddot{\varphi} \sin \varphi \hat{e}_r) \right\} = \\ &= m \ddot{\varphi}^2 \ddot{\varphi} \hat{e}_r - m \ddot{\varphi}^2 \sin \varphi \dot{\varphi} \hat{e}_\theta \end{aligned}$$

$$\text{da cui } \ddot{\Sigma}^2 = (m \ddot{\varphi}^2 \ddot{\varphi})^2 + (m \ddot{\varphi}^2 \sin \varphi \dot{\varphi})^2 \quad (8)$$

Inoltre calcoliamo risultanti

$$\begin{aligned} \Sigma_2 &= m [x_1 \ddot{x}_2 - x_2 \ddot{x}_1] = m \ddot{\varphi}^2 \sin^2 \varphi \quad (9) \\ &= P_\varphi = \propto_\varphi \end{aligned}$$

Quindi utilizzando la (8) e le (4) si trova per (8), (9)

$$\boxed{\ddot{\Sigma}^2 = I \ddot{\varphi}^2} \quad \boxed{P_\varphi = \Sigma_2 = \propto_\varphi} \quad (10)$$

Quindi ricaviamo che il momento angolare angolare $\ddot{\Sigma}$ è costante, mentre Σ_2 sono costanti di moto.

(dovendo esserlo già da quando è stato fatto) cioè $\ddot{\Sigma}$ è un vettore costante diretta come $\ddot{\varphi}$ con se $\ddot{\varphi}$ varia acciunendone la posizione per rotazioni (tornare ai negativi)

— — —

(*) Ricordiamo che $x_1 = \ddot{\varphi} \sin \varphi \cos \psi$, $x_2 = \ddot{\varphi} \sin \varphi \sin \psi$; $x_3 = \ddot{\varphi} \cos \varphi$.

$$\ddot{x}_1 = \ddot{\varphi} \sin \varphi \cos \psi + \ddot{\varphi} \cos \varphi \cos \psi - \ddot{\varphi} \sin \varphi \sin \psi$$

$$\ddot{x}_2 = \ddot{\varphi} \sin \varphi \sin \psi + \ddot{\varphi} \cos \varphi \sin \psi + \ddot{\varphi} \cos \varphi \cos \psi$$

$$\ddot{x}_3 = \ddot{\varphi} \cos \varphi - \ddot{\varphi} \sin \varphi$$

da cui banalmente LA (*)

4

è chiaro che scegliendo un riferimento arbitrario non ci
vede immediatamente che il moto è piano a meno che si
scelga uno riferimento il sistema che arriva come also
è l'asse di rotta con il vettore $\vec{z}(0)$ esso comunque
arriverà all'istante $t=0$,

Motivo che:

"Questa scelta è possibile senza sapere che \vec{z} è costante,
ma ha l'inconveniente di dipendere dai dati iniziali, non
è tuttavia restrittiva a causa della invarianza per
rotazioni del sistema."

Con questa scelta avremo che

$$\alpha(0) = \frac{\ddot{\theta}}{2} \quad \dot{\phi}(0) = 0 \quad \omega_{\text{tot}} = \dot{\varphi}$$

che ci consente di uscire comodamente iniziali dalla (x_2, y_2) avendo
come unica soluzione possibile che $\alpha(t) = \frac{\pi}{2} - \beta t$.
Quindi il moto si svolgerà nel piano xy , infatti
dalla (x_2, y_2) avremo

$$(m \dot{x}^2 + \dot{y}^2)^2 = A^2 \left[1 - \frac{2\dot{\theta}}{\omega_{\text{tot}}} \right]$$

Questo è compatibile con le condizioni iniziali $\dot{\theta}(0) = \frac{\pi}{2}$
 $\dot{\phi}(0) = 0$, inoltre se fissiamo una soluzione
 $\alpha(t) \neq \frac{\pi}{2}$ dovrebbe accadere ~~che~~

$$(m \dot{x}^2 + \dot{y}^2)^2 = -A^2 \left(\frac{\omega_{\text{tot}}}{\dot{\theta}} \right)^2$$

in che caso \dot{x} e \dot{y} sono zero, (θ è univocamente data da $\omega_{\text{tot}} = \dot{\theta}$)
in cui c'è in contrasto con il fatto che $\omega_{\text{tot}} \neq 0$ sono
costanti da oggigiorno.

Quindi se il moto in R^2 sia piano siamo costretti oppure
usare condizioni iniziali.