第6章 無重力下のコマの運動<ポアンソ(Poinsot)の表現>

まえがき

無重力下のコマには力のモーメントが作用しない。 だからコマは動かないと考えるのは誤りである。 コマの歳差運動の角速度は $\dot{\phi} = \frac{1}{I\sin^2} (L_Z - L_3\cos\theta)$ (2.1)式で表され、 Lz は Lz= L₃cos ₁+La (2.16)式であるから $\dot{\phi} = \frac{L_a}{I\sin^2}$ (6.1)式となる。 ここで、La は L₃cos ₁ に対する付加的な角運動量である。 つまり、La≠0 であればコマは動くことになら。 ここでは、この付加的な角運動量に焦点をあてて検討する。

1 運動の基本原理

無重力下のコマの動きは力のモーメントが作用しない時のオイラーの運動方程式 (6.2),(6.3),(6.4)式を解くことにより求められる。

ここでは座標の表現をコマ(剛体)に固定した座標系を回転座標(非慣性座標)、そのコ マが置かれている空間の座標系を静止座標(慣性座標)と呼ぶことにする。

回転座標はコマの上に乗った観察者から見れば静止しているが、静止空間から見れば回転 していることになる。

オイラー角の取り方や数式の記号等の基本的事項については丁寧な説明のある末尾の参考 文献1に合わせた。その他については参考文献2~5を参照願いたい。

$$\begin{split} I\dot{\omega}_1 - (I - I_3)\omega_2\omega_3 &= 0 \quad (6.2) \vec{x} \\ I\dot{\omega}_2 - (I_3 - I)\omega_3\omega_1 &= 0 \quad (6.3) \vec{x} \\ \dot{\omega}_3 &= 0 \qquad (6.4) \vec{x} \\ \hline \mathbf{z} \mathbf{z} \mathbf{c} \mathbf{c} &= \frac{I_3 - I}{I}\omega_3 = \frac{I_3 - I}{I}\cos\alpha \cdot \omega \quad (-\mathbf{\hat{z}}) \quad (6.5) \vec{x} \mathbf{z} \mathbf{b} \mathbf{z} \mathbf{z} \mathbf{z} \\ \dot{\omega}_1 + \Omega\omega_2 &= 0 \quad (6.6) \vec{x} \quad \dot{\omega}_2 - \Omega\omega_1 = 0 \quad (6.7) \vec{x} \mathbf{z} \mathbf{z} \mathbf{z} \mathbf{z} \mathbf{z} \end{split}$$

次に(6.7)式に虚数*i*を掛け(6.6)式を足して、 $\tilde{\omega} = \omega_1 + i\omega_2$ (6.8)式とおくと 次の変数分離形微分方程式が導ける。

 $\frac{d\tilde{\omega}}{dt} = i\Omega\tilde{\omega}$ (6.9)式 これを解いて $\tilde{\omega} = Ae^{i(\Omega t + \delta)}$ (6.10)式となる。

これをオイラーの公式に従って展開すると、A を振幅、 を初期位相として 1 = Acos(Ω t+)(6.11)式 2 = Asin(Ω t+)(6.12)式となる。



図 6.1 において の e_1 - e_2 軸平面上の合成成分 $A = \sqrt{\omega_1^2 + \omega_2^2}$ (6.13)式 は e_3 軸(対称 軸)を中心として一定の角速度 Ω で回転する。

tan =A/ 3 (6.14) 式 $\omega = \omega_1 e_1 + \omega_2 e_2 + \omega_3 e_3$ (6.15)式 図 6.2 において e_3 軸を中心とする頂角 の円錐が物体円錐である。

またLは、力のモーメントが作用しないからL=0 (一定) である。

 $L = I\omega_1 e_1 + I\omega_2 e_2 + I_3 \omega_3 e_3 = I\omega + (I_3 - I)\omega_3 e_3 \quad (6.16) 式 \quad なので、$

Lは とe₃によって張られる平面にある。

これは、静止座標系から見た と対称軸 e₃がLのまわりを同一角速度で回転していること を示している。 がLのまわりにつくる円錐が空間円錐である。(図6.2)

Lと対称軸 e3との角度を 「とすると、(6.14)式より

Lr は図 6.1 の回転半径Aの角速度に対応した角運動量でLr=IA で定義される。

R_LはLrのL₃に対する比でLr/L₃である。

次の、図 6.3 は対称軸 e₃ が L を中心として円軌道を回る時の回転半径 , を示してい る。R_Lは Lr の L₃ に対する比で R_L=Lr / L₃ である。 つまり、回転半径 , は ,=tan⁻¹R_L (6.18)式で表される。 R_Lが 0 の時、即ち Lr が 0 の時は回転半径 , も 0 で、コマは眠りゴマのような静止状態にあ る。R_Lが増大するにつれ回転半径 , も増大し、R_L=1 の時 ,=45°となる。

しかしながら、RLがいくら増大しても(6.18)式から _r=90°を越えることはない。

つまり、回転半径 「の範囲は0~90°であることがわかる。



縦軸 角度 , 度 横軸 R_L=Lr / L₃

物体円錐と空間円錐の関係は、 $I_3 > I$ のケースでは > 、となり図 6.2 のようになる。 ($I_3 < I$ のケースについては後述)

図 6.2 の空間円錐と物体円錐の半径を rs, rb として、その比 n を求めると

の大きさを1として $n = r_s/r_b = \left|\frac{\sin\alpha\cos\theta_r - \cos\alpha\sin\theta_r}{\sin\alpha}\right| = \left|\cos\theta_r - \frac{\sin\theta_r}{\tan\alpha}\right|$

ここで(6.17)式より
$$\frac{1}{\tan} = \frac{I}{I_3 \tan \theta_r}$$
であるから $r_s/r_b = \begin{bmatrix} I_3 - I \\ I_3 \end{bmatrix}$ (6.19)式となる。

2 e₃がLの回りを回転するときの角速度Øを求める

ここではゴールドスタイン等の教科書的な解法(文献 3~5)について解説する。 図 6.4 は e_x, e_y, e_z 系(慣性座標)をオイラー角 φ により e_1, e_2, e_3 系(回転座標)に 変換する説明図である。



(注)オイラー角の取り方はどの軸を回転させるかに任意性があり、全部で12通りの表現法がある。良く使われる方式で、y^{*}軸でなくx^{*}軸を回転させるものもある。 その場合には、回転の変換行列やそれから得られる座標軸の角速度成分が異なるので注意が必要である。

図 6.4 の回転 $\begin{pmatrix} e_1\\ e_2\\ e_3 \end{pmatrix} = A \begin{pmatrix} e_x\\ e_y\\ e_z \end{pmatrix}$ (6.20)式 による変換行列 A は次のようになる。 $A = \begin{pmatrix} \cos\varphi\cos\theta\cos\theta - \sin\varphi\sin\theta & \cos\varphi\cos\theta\sin\theta + \sin\varphi\cos\theta & -\cos\varphi\sin\theta\\ -\sin\varphi\cos\theta\cos\theta - \cos\varphi\sin\theta & -\sin\varphi\cos\theta\sin\theta + \cos\varphi\cos\theta & \sin\varphi\sin\theta\\ \sin\theta\cos\theta & \sin\theta\sin\theta & \cos\theta \end{pmatrix}$ (6.21)式

また、回転座標系と静止座標系の角速度 の成分は下表の通りとなる。 直交行列において A⁻¹(逆行列)は ${}^{t}A$ (転置行列)となるので、 x, y, z は次式で算出 できる。 $\binom{\omega_x}{1}$

 $\begin{pmatrix} \omega_x \\ \omega_y \\ \omega_z \end{pmatrix} = {}^t A \begin{pmatrix} \omega_1 \\ \omega_2 \\ \omega_3 \end{pmatrix} \qquad (6.22) \vec{\mathfrak{x}}$

201 回転座惊尔と伊止座惊尔の座惊知の用述及(文献 4,3	表 6.1	回転座標系と静止座標系の座標軸の角速度((文献 4.5)
--------------------------------	-------	----------------------	---------	---

回転座標系 e ₁ ,e ₂ ,e ₃		静止座標系 e _x ,e _y ,e _z		
$\omega_1 = -\dot{\phi}cos\varphi sin\theta + \dot{\theta}sin\varphi$	(6.23)式	$\omega_x = \dot{\varphi} cos \phi sin \theta - \dot{\theta} sin \phi$	(6.26)式	
$\omega_2 = \dot{\phi}sin\varphi sin\theta + \dot{\theta}cos\varphi$	(6.24)式	$\omega_y = \dot{\varphi} sin \phi sin \theta + \dot{\theta} cos \phi$	(6.27)式	
$\omega_3 = \dot{\phi} cos\theta + \dot{\phi}$	(6.25)式	$\omega_z = \dot{\varphi} cos\theta + \dot{\phi}$	(6.28)式	

角運動量ベクトルLは静止座標系で眺めれば定ベクトルであるから、これを図 6.4 のよう に z 軸に設定すると L=Lez である。この L を、e1,e2,e3 系で表現すると

L= Le_z=L($-cos\varphi sin\theta e_1 + sin\varphi sin\theta e_2 + cos\theta e_3$) (6.29)式となる。

単位ベクトル ezは、上記の変換行列Aのz成分(第3列)を抜き出したものである。

ここで(6.16)式に上記の 1. 2, 3を代入して(6.29)式と見比べると

 $|\omega_1 e_1| = |(-\dot{\phi}\cos\phi\sin\theta + \dot{\theta}\sin\phi)e_1| = -L\cos\phi\sin\theta e_1$ (6.30)式

 $|\omega_2 e_2| = |(\dot{\phi}\sin\phi\sin\theta + \dot{\theta}\cos\phi)e_2| = L\sin\phi\sin\theta e_2 \qquad (6.31)$

 $I_3\omega_3e_3 = I_3(\dot{\phi}\cos\theta + \dot{\phi})e_3 = L\cos\theta e_3$ (6.32)式

(6.30)式×cosφ -(6.31)式×sinφ よりφ=L/I (6.33)式 である。また、θ=0(一定)と なる。

ここで(6.15)式から $\omega_1 e_1 + \omega_2 e_2 \epsilon_x \phi$ て(6.16)式に代入し、(6.5)式の $\Omega = \frac{I_3 - I}{I} \omega_3 \epsilon_x$ (6.33)式のφ=L/Iを用いるとω = φez- e3 (6.34)式が成り立つことがわかる。

ここで注意すべきは、静止座標系から見ると図 6.1 の回転座標系におけるの方向が逆に なっていることである。図 6.1 の角速度の動きは、コマが右回転している結果として現 れていることがわかる。

上式はさらに $\dot{\phi} = \frac{L}{L} = \frac{L\cos\theta}{L\cos\theta} = \frac{I_3\omega_3}{L\cos\theta} = \left(\frac{I_3}{L}\right) \left(\frac{\cos\alpha}{\cos\theta}\right) \omega$ (6.35)式となる。

(6.35)式、(6.5)式、(6.19)式の関係から $|\dot{\phi}r_s| = |\Omega r_b|$ (6.36)式の関係が導かれる。 これは、物体円錐と空間円錐が接しながら滑らずに回転している様を示している。 また表 6.1の諸式に $\dot{\theta}$ =0, ϕ = $\dot{\phi}$ t, ϕ = $\pi - \Omega$ t を代入すると、表 6.2のような結果が得ら れる。

回転座標系 e1,e2,e3	静止座樹

表62 回転座標系と静止座標系の座標軸の角速度

回転座標系 e ₁ ,e ₂ ,e ₃		静止座標系 e _x ,e _y ,e _z		
$\omega_1 = \dot{\phi}sin\theta cos\Omega t$	(6.37)式	$\omega_x = \dot{\varphi}sin\theta cos\dot{\varphi}t$	(6.40)式	
$\omega_2 = \dot{\phi}sin\theta sin\Omega t$	(6.38)式	$\omega_y = \dot{\varphi} sin \theta sin \dot{\theta} t$	(6.41)式	
$\omega_3 = \dot{\phi} cos\theta + \dot{\phi}$	(6.39)式	$\omega_z = \dot{\varphi} cos \theta + \dot{\phi}$	(6.42)式	

これから、回転座標系では e₃を中心にφsinθの角速度ベクトルがの角速度で左回転して いることがわかる。図 6.1 はこの様子を示したもので、øと は同一平面にあり、 の成 分である A は ϕ の成分 ϕ sin θ に等しくなる。

A= $\omega sin\alpha = \dot{\phi} sin\theta$ (6.43) 式

一方、静止座標系ではz軸を中心にφsinθの角速度ベクトルがφの角速度で左回転している ことがわかる。これを同時表現したものが、ポアンソ(Poinsot)の表現である。

3 無重力下のコマの運動の分類

表 6.3 にこれまでの検討結果をまとめとして示す。

表 6.3 無重力下のコマの運動の分類



[I₃=I(= ,)のケース] コマのイメージは球体で、角運動量ベクトルLと角速度ベクトル は同相となり空間円 錐は存在しない。コマの角速度 は0となるので、地球上の の円運動は停止する。 これは物体円錐が形成されないことを意味する。 [コマの瞬間自転軸が右回転のケース] 運動の回転方向がすべて反転する。

<参考1>無重力下のコマの回転半径 と章動幅(1~2)の関係 前述の $\tan \theta = \frac{L_r}{L_3}$ (6.17)式は、第2章の章動幅(1~2)を求める式からも求められる。道中は長いが、内容は平易である。

$$\frac{1}{2}I\dot{\theta}^{2} = \frac{(\cos\theta - \cos\theta_{1})}{2I\sin^{2}\theta_{1}\sin^{2}} \begin{cases} \frac{2L_{3}^{2}\sin^{2}\theta_{1}}{S} \left(\frac{g_{z}}{g}\right)\cos^{2}\theta - \left(L_{3}^{2} + L_{Z}^{2} - 2L_{3}L_{z}\cos\theta_{1}\right)\cos\theta\\ - \left(L_{3}^{2} + L_{Z}^{2}\right)\cos\theta_{1} - \frac{2L_{3}^{2}\sin^{2}\theta_{1}}{S} \left(\frac{g_{z}}{g}\right) + 2L_{3}L_{z} \end{cases}$$
(2.15) \vec{z}

まず上式 { }の部分において g_z=0 を代入し、その根 2を求めよう。

$$\begin{split} \cos\theta_2 &= \frac{2L_3L_z - (L_3^2 + L_z^2)\cos\theta_1}{L_3^2 + L_z^2 - 2L_3L_z\cos\theta_1}\\ & \texttt{これからsin}\theta_2 \\ \texttt{を求めると}\\ sin\theta_2 &= \frac{(L_3^2 - L_z^2)\sin\theta_1}{L_3^2 + L_z^2 - 2L_3L_z\cos\theta_1)}\\ \cos(\theta_2 - \theta_1) &= \cos\theta_2\cos\theta_1 + \sin\theta_2\sin\theta_1 \quad \texttt{であるかS}\\ \cos(\theta_2 - \theta_1) &= \frac{L_3^2 - L_z^2 + 2L_3L_z\cos\theta_1 - 2L_3^2\cos^2\theta_1}{L_3^2 + L_z^2 - 2L_3L_z\cos\theta_1} \end{split}$$

$$tan(\frac{\theta_2 - \theta_1}{2}) = \sqrt{\frac{1 - \cos(\theta_2 - \theta_1)}{1 + \cos(\theta_2 - \theta_1)}} = \frac{L_z - L_3 \cos\theta_1}{L_3 \sin\theta_1} = \frac{L_a}{L_3 \sin\theta_1}$$

上式にLa=L_rsin を代入すると $tan(\frac{\theta_2-\theta_1}{2}) = \frac{L_a}{L_3 \sin \theta_1} = \frac{L_r}{L_3}$ (6.44)式となる。

これから、章動の変動幅の半分 = $(\theta_2 - \theta_1)/2$ が Lr/L₃になることがわかる。 無重力下のコマにおいては初期位置 1は意味をもたず、いずれに動いても一様であることがわかる。無重力下では方向性を待たないと言っても良いであろう。 つまり tan $\theta_r = \frac{L_r}{L_2}$ (6.17)式の妥当性が証明されたことになる。

<参考2> 正距方位図の解説

正距方位図の数式は天文学で使われる赤道座標から次のように導かれる。



図 6.9 赤道座標 (赤経 赤緯 d 距離 緯線との角度) (文献 8)

上図において、北極と天球の中心を結ぶ線がコマの z 軸である。 コマの傾斜角 は 90°- δ (赤緯)、歳差角 は (赤経)となる。 ここで、球面三角法をもちいて関係式を導くと $cosd = cos\theta_1 cos\theta_2 + sin\theta_1 sin\theta_2 cos(\theta_2 - \theta_1)$ (6.45)式 $siny = sin\theta_2 sin(\theta_2 - \theta_1) / sind$ (6.46)式

図において、P₁(1,1)を基準点として P₂(2,2)をコマの先端にとれば、との関係 が 2 点間の距離 d と緯線との角度の正距方位図として描ける。

(x,y平面座標)x=d・sin y=d・cos

(注)(6.45)式において分母に*sind*があることに注目。
d=0の時は計算ができないので、基準点 P₁(1,1)と P₂(2,2)が重ならないように基準点を選定すること。

参考文献

- 1 『自然は方程式で語る』p258~263,P384~458 大島隆義 p387~393,p412~423 名古屋大学出版会 2012
- 2『こまはなぜ倒れないか(物理学演習 One Point3)』安井久一 p40~53 共立出版 1998
- 3『演習詳解 力学』江沢洋 中村孔一 山本義隆 p229,p259~263 日本評論社 2011
- 4『古典力学(上)』p198~205,p265~275,p446~451 ゴールドスタインほか

吉岡書店 2006

- 5 『古典力学問題のとき方(物理学叢書)』-ゴールドスタインほか-原著第3版に基づいてp139~140,p157~160,p185~189,p446~451 瀬藤憲昭 吉岡書店 2009
- 6『地球の物理学事典』ステイシー,デイヴィス 訳 本多了 p96~99,p450 朝倉書店 2013 7『現代天文学講座1 地球回転』若生康二郎 p109~132 p169~213 恒星社厚生閣 1979 8『天文計算入門』新装改訂 p26~27 長谷川一郎 恒星社厚生閣 2007