解説:角速度と擬座標を用いた運動方程式

上村知也

2025年4月10日

1 はじめに

3次元空間内の角速度 ω は、3次元ベクトルで表せるが、これを積分しても姿勢を表すオイラー角にはなら ない、そもそも、角速度は何らかの座標の時間微分として表すことができない、これはなぜか、そしてそのよ うな場合にラグランジュの運動方程式はどのように表されるのか考えてみよう.

準備:すぐに積分できる微分方程式

2.1 全微分型の微分方程式

角速度の議論を行う前にまず、積分関数が簡単に求められる微分方程式について考えるところから始め よう.

$$F(x,y)dx + G(x,y)dy = 0 (1)$$

という形の微分方程式を全微分型の方程式と呼び、解は $\phi(x,y)=c$ の形で与えられる. この方程式について 詳しく見ていく.

ポテンシャル関数が存在すること

ある関数 P,Q がスカラーポテンシャル関数 $\phi(x,y)$ の偏微分で表されるとしよう. すなわち,

$$P(x,y) = \frac{\partial \phi(x,y)}{\partial x} \tag{2a}$$

$$P(x,y) = \frac{\partial \phi(x,y)}{\partial x}$$
 (2a)

$$Q(x,y) = \frac{\partial \phi(x,y)}{\partial y}$$
 (2b)

とする. このとき,

$$\frac{\partial P}{\partial y} = \frac{\partial Q}{\partial x} \tag{3}$$

が成立する. (x,y) 空間内にポテンシャル ϕ に由来するベクトル場 (P,Q) が存在すると考えるとイメージが つきやすい.

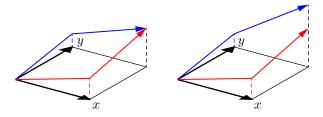


Fig. 1 積分が経路に依存する場合とそうでない場合. 左の場合, 赤い経路と青い経路の最終到達点は同じであるが, 右の場合は異なる点にたどり着く. 左の場合が積分可能であり, 積分が一意に定められる.

逆に、 $\partial P/\partial y = \partial Q/\partial x$ が成立するとしよう. このとき、

$$\phi(x,y) = \int_{\pi_0}^x P(x,y) dx + \int_{y_0}^y Q(\pi_0,y) dy$$
 (4)

と定義すると,

$$\frac{\partial \phi}{\partial x} = P(x, y)$$

と

$$\frac{\partial \phi}{\partial y} = \int_{\pi_0}^x \frac{\partial P}{\partial y} dx + Q(\pi_0, y)$$

$$= \int_{\pi_0}^x \frac{\partial Q}{\partial x} dx + Q(\pi_0, y)$$

$$= Q(x, y) - Q(\pi_0, y) + Q(\pi_0, y)$$

$$= Q(x, y)$$

となり、 ϕ が確かにポテンシャル関数になっていることが確認される.

以上から、2 次元ベクトル場 (P,Q) がポテンシャル $\phi(x,y)$ を持つための必要十分条件は $\partial P/\partial y - \partial Q/\partial x = 0$ が成立することである (ベクトル解析の言葉を使って、 ${\rm rot}(P,Q) = 0$ としてもよい). 言い換えると、偏微分が入れ替え可能であること、すなわち

$$\frac{\partial}{\partial y}\frac{\partial \phi}{\partial x} = \frac{\partial}{\partial x}\frac{\partial \phi}{\partial y} \tag{5}$$

が成立することが、ポテンシャル関数が存在することの必要十分条件である。このとき積分が経路に依存しない(Fig. 1).

以上から、全微分型の方程式 (1) の解は、ポテンシャル関数 $\phi(x,y)=c$ となる (c は任意定数).

2.2 一般化した全微分型の方程式

上記を一般化する. k, l = 1, ..., n のすべての値に対して

$$\frac{\partial P_k}{\partial q_l} = \frac{\partial P_l}{\partial q_k} \tag{6}$$

が成立するとき、ポテンシャル関数 $\phi(q_1,...,q_n)$ が存在する.

全微分型の方程式

$$P_1 dq_1 + P_2 dq_2 + \dots + P_n dq_n = 0 \tag{7}$$

の解はポテンシャル関数 $\phi(q_1,...,q_n)=c$ で与えられる(c は任意定数).このような状況を,積分関数の存在が簡単に示せることから,**直ちに積分できる**と呼ぶことにしよう.

3 真の座標と擬座標

ここからは力学の問題を考える. 一般化座標 $q_1, ..., q_n$ で表される系におけるラグランジュの運動方程式は

$$\frac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}t} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{q}_i} \right) - \frac{\partial T}{\partial q_i} = Q_i \tag{8}$$

で与えられる.ここで,T は運動エネルギー, Q_i は一般化力である.ここでは保存力も Q_i に含めている. 速度 $\omega_1,...,\omega_n$ を,一般化座標 $\dot{q}_1,...,\dot{q}_n$ の一次結合で定義する:

$$\omega_i = a_{i1}\dot{q}_1 + a_{i2}\dot{q}_2 + \dots + a_{in}\dot{q}_n \tag{9}$$

ただし, a_{ik} は $q_1,...,q_n$ の与えられた関数である(定数ではない).上記の定義では, ω_i は何らかの位置の時間微分としては定義されていない.この新しい"速度"に対応する"位置"と呼べる関数 π_i が存在すると仮定しよう(もしかするとそのような関数はないかもしれない!).このとき, $\mathrm{d}\pi_i$ を微分 $\mathrm{d}q_1,...,\mathrm{d}q_n$ の一次結合で

$$d\pi_i = a_{i1}dq_1 + a_{i2}dq_2 + \dots + a_{in}dq_n \tag{10}$$

と表す. a_{ik} は先ほどと同じ関数である.

あるiについて、もし

$$\frac{\partial a_{ik}}{\partial q_l} = \frac{\partial a_{il}}{\partial q_k} \tag{11}$$

が成立するならば,(10) は全微分型の方程式であり,その解 π_i は**直ちに積分できる**(ポテンシャル関数を求めればよい)ことになる.このような π_i を**真の座標**と呼ぶ.この場合, ω_i は正しく π_i の時間微分として与えられることになる.

- 注意 -

「ポテンシャル関数」と書いたが、エネルギーを求めるわけではない!速度を積分して位置を求める問題であることを失念してはならない.

ここで,

$$\frac{\partial a_{ik}}{\partial q_l} \neq \frac{\partial a_{il}}{\partial q_k} \tag{12}$$

となる場合を考えてみる.積分の順番によって結果が変わる場合である.この場合には, $d\pi_1,...,d\pi_n$ は $\pi_1,...,\pi_n$ の微分にはならない.このような量 $d\pi_1,...d\pi_n$ を**擬座標の微分**と呼ぶ.すなわち,速度を積分した量としての"位置"を明確な座標として定義できない.

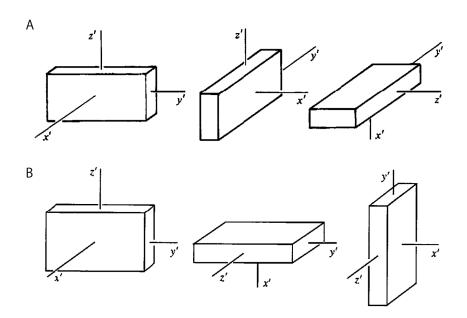


Fig. 2 (A) z 軸まわりの回転を行ったのち、y 軸まわりの回転を行う場合。(B) y 軸まわりの回転を行ったのち、z 軸周りの回転を行う場合。図は [2] から抜粋。

3.1 角速度が積分できないこと

積分できない速度など、存在するのだろうか?答えは Yes である. 例えば剛体の角速度は積分できない. すなわち、角速度を積分することで姿勢を表すオイラー角やクォータニオンを得ることはできない. 無理やり積分を行うとして、剛体の姿勢は積分の経路に依存してしまうからである.

例えば,ある剛体を y 軸と z 軸まわりにそれぞれ 90 \deg ずつ回転させるという操作を考えよう.初めに z 軸まわりに回転させ,のちに y 軸まわりに回転させた場合を Fig. 2A に示す.これに対して,順序を反転させて先に y 軸まわりに回転させた場合を Fig.2 B に示す.結果として,2 つの場合で剛体は異なる姿勢になっていることが確認できる.

4 擬座標でのラグランジュ方程式

r 番目の (擬) 座標 π_r, ω_r についての運動方程式を,ラグランジュの運動方程式 (8) から座標変換することで求めよう.

一般化力の変換

一般化速度 \dot{q}_i を速度 $\omega_1,...,\omega_n$ で表すと

$$\dot{q}_i = b_{i1}\omega_1 + \dots + b_{in}\omega_n \tag{13}$$

となる. i = 1, ..., n の n 本の (8) にそれぞれ b_{ir} をかけて、和をとると

$$\sum_{i=1}^{n} b_{ir} \left\{ \frac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}t} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{q}_i} \right) - \frac{\partial T}{\partial q_i} \right\} = \sum_{i=1}^{n} b_{ir} Q_i \tag{14}$$

任意の無限小変位 $(\delta\pi_1,...,\delta\pi_n)$ において外力が系にする仕事を $\delta W=F_1\delta\pi_1+\cdots+F_n\delta\pi_n$ とすると, $F_r=\sum_i b_{ir}Q_i$ が新しい座標系における「一般化力」となり,(14) から

$$\sum_{i=1}^{n} b_{ir} \left\{ \frac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}t} \left(\frac{\partial T}{\partial \dot{q}_{i}} \right) - \frac{\partial T}{\partial q_{i}} \right\} = F_{r} \tag{15}$$

を得る.

運動エネルギーの書き換え

運動エネルギーも新しい速度の定義で書き直そう.

$$T(q_1,...,q_n,\dot{q}_1,...,\dot{q}_n) = \bar{T}(q_1,...,q_n,\omega_1,...,\omega_n)$$

としたとき

$$\frac{\partial T}{\partial \dot{q}_i} = \sum_k a_{ki} \frac{\partial \bar{T}}{\partial \omega_k}$$

となり、ラグランジュ方程式 (15) は

$$\sum_{i} b_{ir} \left\{ \sum_{k} a_{ki} \frac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}t} \left(\frac{\partial \bar{T}}{\partial \omega_{k}} \right) + \sum_{k} \frac{\partial \bar{T}}{\partial \omega_{k}} \frac{\mathrm{d}a_{ki}}{\mathrm{d}t} - \frac{\partial T}{\partial q_{i}} \right\} = F_{r}$$
(16)

と書き直される.

係数の整理

ここで,*1

$$\omega_{i} = a_{i1}\dot{q}_{1} + \dots + a_{in}\dot{q}_{n}
= a_{i1}(b_{11}\omega_{1} + \dots + b_{1i}\omega_{i} + \dots + b_{1n}\omega_{n})
+ a_{i2}(b_{21}\omega_{1} + \dots + b_{2i}\omega_{i} + \dots + b_{2n}\omega_{n})
\vdots
+ a_{in}(b_{n1}\omega_{1} + \dots + b_{ni}\omega_{i} + \dots + b_{nn}\omega_{n})
= \sum_{\#} a_{i\#}b_{\#1}\omega_{1} + \dots + \sum_{\#} a_{i\#}b_{\#i}\omega_{i} + \dots + \sum_{\#} a_{i\#}b_{\#n}\omega_{n}
= 0 \cdot \omega_{1} + \dots + 1 \cdot \omega_{i} + \dots + 0 \cdot \omega_{n}$$

 $^{^{*1}}$ インデックス記号がややこしくなるので,総和に関する記号はアルファベットではなく # を用いた.初めて見ると驚くかもしれないが,あえてこのようにした.

であるから,

$$\sum_{\#} a_{i\#} b_{\#j} = \begin{cases} 1 & i = j \\ 0 & i \neq j \end{cases}$$

となる.これをラグランジュ方程式 (16) に代入すると, $\frac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}t}(\frac{\partial \bar{T}}{\partial \omega_k})$ の項は k=r のみが残り,

$$\frac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}t} \left(\frac{\partial \bar{T}}{\partial \omega_r} \right) + \sum_{i} \sum_{k} b_{ir} \frac{\mathrm{d}a_{ik}}{\mathrm{d}t} \frac{\partial \bar{T}}{\partial \omega_k} - \sum_{i} b_{ir} \frac{\partial T}{\partial q_i} = F_r$$
(17)

となる. さらに,

$$\frac{\mathrm{d}a_{ik}}{\mathrm{d}t} = \sum_{\#} \frac{\partial a_{ik}}{\partial q_{\#}} \dot{q}_{\#}$$

を用いて,

$$\frac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}t} \left(\frac{\partial \bar{T}}{\partial \omega_r} \right) + \sum_{i} \sum_{k} \sum_{\#} b_{ir} \frac{\partial \bar{T}}{\partial \omega_k} \dot{q}_{\#} \frac{\partial a_{ik}}{\partial q_{\#}} - \sum_{i} b_{ir} \frac{\partial T}{\partial q_i} = F_r$$
(18)

を得る.

位置に関係する項

残るは $\frac{\partial T}{\partial q_i}$ の項のみである. \bar{T} は $q_1,...,q_n$ と $\omega_1,...,\omega_n$ の関数である. チェインルールから

$$\begin{split} \frac{\partial T}{\partial q_i} &= \frac{\partial \bar{T}}{\partial q_i} + \frac{\partial \bar{T}}{\partial \omega_1} \frac{\partial \omega_1}{\partial q_i} + \frac{\partial \bar{T}}{\partial \omega_2} \frac{\partial \omega_2}{\partial q_i} \cdots + \frac{\partial \bar{T}}{\partial \omega_n} \frac{\partial \omega_1}{\partial q_n} \\ &= \frac{\partial \bar{T}}{\partial q_i} + \sum_k \frac{\partial \bar{T}}{\partial \omega_k} \frac{\partial \omega_k}{\partial q_i} \end{split}$$

である. さらに速度 ω_i の定義 (9) から,

$$\frac{\partial \omega_k}{\partial q_i} = \sum_{\#} \frac{\partial a_{k\#}}{\partial q_i} \dot{q}_{\#}$$

となるので,

$$\frac{\partial T}{\partial q_i} = \frac{\partial \bar{T}}{\partial q_i} + \sum_k \sum_{\#} \frac{\partial \bar{T}}{\partial \omega_k} \frac{\partial a_{k\#}}{\partial q_i} \dot{q}_\#$$

を得る. したがってラグランジュ方程式 (18) は

$$\frac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}t} \left(\frac{\partial \bar{T}}{\partial \omega_r} \right) + \sum_{i} \sum_{k} \sum_{\#} b_{ir} \frac{\partial \bar{T}}{\partial \omega_k} \dot{q}_{\#} \left(\frac{\partial a_{ik}}{\partial q_{\#}} - \frac{\partial a_{k\#}}{\partial q_i} \right) - \sum_{i} b_{ir} \frac{\partial \bar{T}}{\partial q_i} = F_r \tag{19}$$

もし π_r が真の座標であれば、左辺の最後の項

$$\sum_{i} b_{ir} \frac{\partial \bar{T}}{\partial q_i} = \sum_{i} b_{ir} \frac{\partial \bar{T}}{\partial q_i} \frac{\partial q_i}{\partial \pi_r} = \frac{\partial \bar{T}}{\partial \pi_r}$$

が成り立つ. π_r が真の座標かどうかに関わらず、この項を $\partial \bar{T}/\partial \pi_r$ と書くことにしよう. また、

$$\sum_{k} \sum_{\#} b_{ir} b_{\#l} \left(\frac{\partial a_{ik}}{\partial q_{\#}} - \frac{\partial a_{k\#}}{\partial q_{i}} \right) \tag{20}$$

は考えている力学系の性質や運動とは無関係であり、これを γ_{rkl} と表すことにする。このとき、(19)は

$$\frac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}t} \left(\frac{\partial \bar{T}}{\partial \omega_r} \right) + \sum_k \sum_l \gamma_{rkl} \frac{\partial \bar{T}}{\partial \omega_k} - \sum_i b_{ir} \frac{\partial \bar{T}}{\partial q_i} = F_r \tag{21}$$

となる. これが擬座標で表された運動方程式である.

真の座標ならどうなるか

 π_r が真の座標であれば,

$$\frac{\partial a_{ik}}{\partial q_{\#}} - \frac{\partial a_{k\#}}{\partial q_i} = 0$$

が成立するので、運動方程式 (21) は

$$\frac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}t} \left(\frac{\partial \bar{T}}{\partial \omega_r} \right) - \sum_i b_{ir} \frac{\partial \bar{T}}{\partial q_i} = F_r \tag{22}$$

となり、普通のラグランジュの運動方程式と一致する.

5 角速度を用いた運動方程式

剛体が固定した一点 O のまわりに自由に回転する.物体の姿勢は,物体に固定された座標 Oxyz の位置を,空間に固定した軸 OXYZ に関して定めるオイラー角 (θ,ϕ,ψ) で表される.物体の任意の変位 $(\delta\theta,\delta\phi,\delta\psi)$ が,それぞれ O_x , O_y , O_z の周りの微小回転 $\delta\pi_1$, $\delta\pi_2$, $\delta\pi_3$ の合成値と同等とする. ω_1 , ω_2 , ω_3 を各瞬間における物体の角速度の軸 Oxyz のまわりの成分とする.このとき, $d\pi_1$, $d\pi_2$, $d\pi_3$ はそれぞれ速度 ω_1 , ω_2 , ω_3 に対応する擬座標の成分である*2.このとき,運動方程式は (21) から

$$\frac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}t} \left(\frac{\partial \bar{T}}{\partial \omega_1} \right) - \left(\omega_3 \frac{\partial \bar{T}}{\partial \omega_2} - \omega_2 \frac{\partial \bar{T}}{\partial \omega_3} \right) - \frac{\partial \bar{T}}{\partial \pi_1} = \tau_1 \tag{23a}$$

$$\frac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}t} \left(\frac{\partial \bar{T}}{\partial \omega_2} \right) - \left(\omega_1 \frac{\partial \bar{T}}{\partial \omega_3} - \omega_3 \frac{\partial \bar{T}}{\partial \omega_1} \right) - \frac{\partial \bar{T}}{\partial \pi_2} = \tau_2 \tag{23b}$$

$$\frac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}t} \left(\frac{\partial \bar{T}}{\partial \omega_3} \right) - \left(\omega_2 \frac{\partial \bar{T}}{\partial \omega_1} - \omega_1 \frac{\partial \bar{T}}{\partial \omega_2} \right) - \frac{\partial \bar{T}}{\partial \pi_3} = \tau_3 \tag{23c}$$

 $^{*^2}$ 繰り返すが、オイラー角 (θ, ϕ, ψ) と擬座標 (π_1, π_2, π_3) は異なることに注意しよう.

となる. ただし, \bar{T} は $\omega_1, \omega_2, \omega_3, \theta, \phi, \psi$ で表された物体の運動エネルギーであり, τ_1, τ_2, τ_3 はそれぞれ軸 Ox, Oy, Oz のまわりの物体に働く外力のモーメントである. なお, $\partial \bar{T}/\partial \pi_r$ は

$$\frac{\partial \bar{T}}{\partial \pi_r} = \frac{\partial \bar{T}}{\partial \theta} \frac{\partial \theta}{\partial \pi_r} + \frac{\partial \bar{T}}{\partial \phi} \frac{\partial \phi}{\partial \pi_r} + \frac{\partial \bar{T}}{\partial \psi} \frac{\partial \psi}{\partial \pi_r} = 0$$

である. なぜなら運動エネルギーは角速度 $\omega_1, \omega_2, \omega_3$ のみで決まるから.

結局,回転の運動方程式は,擬座標 π_r を用いずに

$$\frac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}t} \left(\frac{\partial \bar{T}}{\partial \omega_1} \right) - \left(\omega_3 \frac{\partial \bar{T}}{\partial \omega_2} - \omega_2 \frac{\partial \bar{T}}{\partial \omega_3} \right) = \tau_1 \tag{24a}$$

$$\frac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}t} \left(\frac{\partial \bar{T}}{\partial \omega_2} \right) - \left(\omega_1 \frac{\partial \bar{T}}{\partial \omega_3} - \omega_3 \frac{\partial \bar{T}}{\partial \omega_1} \right) = \tau_2 \tag{24b}$$

$$\frac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}t} \left(\frac{\partial \bar{T}}{\partial \omega_3} \right) - \left(\omega_2 \frac{\partial \bar{T}}{\partial \omega_1} - \omega_1 \frac{\partial \bar{T}}{\partial \omega_2} \right) = \tau_3 \tag{24c}$$

と表せる. これはオイラーの運動方程式と呼ばれる.

参考文献

- [1] 笠原、微分方程式の基礎、朝倉書店、1982.
- [2] Goldstein, 古典力学(上), 吉岡書店, 2006.
- [3] Whittaker,解析力学〈上〉,講談社,1977.