## 关于刚体的动量矩和动量矩定理:

刘 传 庠 (华中师范大学物理系)

刚体的定点转动是理论力学研究的内容,只有从定点转动出发,引出一般的动量矩的定义和对定点的动量矩定理,将定轴转动时的转动定律,作为动量矩定理沿固定轴的分量来分析,才能加深对定轴转动下的动量矩和转动定律的理解。

#### 1 刚体对定点的动量矩

设由 n 个质点组成的刚体,在某一时刻以角速度  $\omega$  作定点转动,取其中任一质量为  $m_i$  的质点 $p_i$ ,设其速度为  $v_i$ 。 $p_i$  对定点o 的位矢为  $r_i$ (图 1),则  $p_i$  对 o 点的动量矩为

$$r_i \times m_i v_i$$

整个刚体对 o 点的动量矩为

$$J = \sum_{i=1}^{n} (\mathbf{r}_{i} \times m_{i} \mathbf{v}_{i})$$

$$= \sum_{i=1}^{n} m_{i} [\mathbf{r}_{i} \times (\boldsymbol{\omega} \times \mathbf{r}_{i})]$$

$$= \sum_{i=1}^{n} m_{i} [\boldsymbol{\omega} \mathbf{r}_{i}^{2} - \mathbf{r}_{i} (\boldsymbol{\omega} \cdot \mathbf{r}_{i})] \qquad (1)$$

由由参点关矩系关的量上于照的,不的,参矩对和和 选以与选于系统组为解还的原位选于系统组制,参照还有,参照有量照有定动于

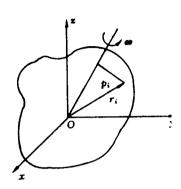


图 1

参照点的选择,这是动量矩的重要性质。与平动中动量 p = mv 不同,在一般情况下,动量矩 J 与角速度  $\omega$  的方向不一致,即动量矩  $J \neq I\omega$ 。

取定点 o 为坐标原点,建立直角坐标系 o - xyz,将  $\mathbf{r}_i = x_i\mathbf{i} + y_i\mathbf{j} + z_i\mathbf{k}$ 

$$\mathbf{\omega} = \omega_r \mathbf{i} + \omega_s \mathbf{j} + \omega_r \mathbf{k}$$

$$\mathbf{\omega} = \omega_r \mathbf{i} + \omega_s \mathbf{j} + \omega_r \mathbf{k}$$

代人(1) 式,得动量矩 J 在 x、y、z 轴方向的 分量为

$$J_{x} = I_{xx}\omega_{x} - I_{xy}\omega_{y} - I_{xz}\omega_{z}$$

$$J_{y} = -I_{yx}\omega_{x} + I_{yy}\omega_{y} - I_{yz}\omega_{z}$$

$$J_{z} = -I_{zx}\omega_{x} - I_{zy}\omega_{y} + I_{zz}\omega_{z}$$
(2)

其中,

$$I_{xx} = \sum_{i=1}^{n} m_{i} (y_{i}^{2} + z_{i}^{2}),$$

$$I_{yy} = \sum_{i=1}^{n} m_{i} (z_{i}^{2} + z_{i}^{2}),$$

$$I_{zz} = \sum_{i=1}^{n} m_{i} (x_{i}^{2} + y_{i}^{2})$$
(3)

$$I_{yz} = I_{zy} = \sum_{i=1}^{n} m_{i} y_{i} z_{i}$$

$$I_{zx} = I_{xz} = \sum_{i=1}^{n} m_{i} z_{i} x_{i}$$

$$I_{xy} = I_{yx} = \sum_{i=1}^{n} m_{i} x_{i} y_{i}$$
(4)

(3) 式为轴转动惯量,(4) 式为惯量积。从(2) 式看出,刚体对定点的动量矩在各坐标轴方向的分量,决定于轴转动惯量、惯量积、角速度分量。

如果刚体绕过定点o的固定轴转动,我们分以下几种情况来进行讨论:

- 1) 如果固定轴不与  $x \, {}_{x} \, {}_{y} \, {}_{z}$  轴中的任一轴重合,由于角速度  $\omega$  的方向是沿着固定轴方向的,所以其分量  $\omega_{x} \, {}_{x} \, {}_{y} \, {}_{x} \, {}_{z}$  都不为零。刚体在任一瞬间动量矩的分量由(2) 式决定。此时  $J \neq I\omega$ 。
- 2) 如果选择固定轴与  $x \setminus y \setminus z$  轴中的任一轴重合,例如固定轴与 z 轴重合,则我们有  $\omega_x = \omega_y = 0, \omega_z = \omega$ ,于是(2) 式变成

$$\left. \begin{array}{l}
J_{x} = -I_{xz}\omega \\
J_{y} = -I_{yz}\omega \\
J_{z} = I_{zz}\omega
\end{array} \right\} \tag{5}$$

- (5) 式表明,即使刚体做定轴转动,而且选取固定轴与任一坐标轴重合,仍然是  $J \neq I\omega$ 。
- 3) 如果选择惯量主轴(或对称轴) 为坐标轴(例如 z 轴),使固定轴与这根坐标轴重合,则有

$$I_{xz} = \sum_{i=1}^{n} m_i x_i z_i = 0, I_{yz} = \sum_{i=1}^{n} m_i y_i z_i = 0$$
  
于是(3) 式变成

$$\begin{cases}
J_x = 0 \\
J_y = 0 \\
J_z = I_{zz}\omega
\end{cases}$$
(6)

从(6) 式可以看出,在这种情况下,动量矩的 x 轴分量和 y 轴分量为零,  $J_z = I_{zz}\omega$  代表总动量矩。也只有在这种情况下,才有  $J = I\omega$  的关系。

以上分析说明,不能将定轴转动而且定轴又必须是惯量主轴时的动量矩 *Iω* 作为动量矩的定义,因为这种定义不能反映普遍的动量矩的含义,甚至也不能反映定轴转动的动量矩。如果固定轴不与惯量主轴重合,动量矩必须由(2)式确定,或由动量矩的定义公

式(1)确定。

### 2 刚体对定点的动量矩定理

设刚体由 n 个质点组成,取其中质量为  $m_i$  的质点  $p_i$ ,  $p_i$  对定点 o 的位矢为  $r_i$ , 受到的 内力为  $F_i^{(i)}$ , 外力  $F_i^{(r)}$ , 由质点动量矩定理得

$$\mathbf{r}_{i} \times (\mathbf{F}_{i}^{(e)} + \mathbf{F}_{i}^{(i)}) = \frac{d}{dt} (\mathbf{r}_{i} \times \mathbf{m}_{i} \mathbf{v}_{i}) \quad (7)$$
对刚体所有质点求和.得

$$\sum_{i=1}^{n} (\mathbf{r}_{i} \times \mathbf{F}_{i}^{(e)}) + \sum_{i=1}^{n} (\mathbf{r}_{i} \times \mathbf{F}_{i}^{(i)})$$

$$= \sum_{i=1}^{n} \frac{d}{dt} (\mathbf{r}_{i} \times \mathbf{m}_{i} \mathbf{v}_{i})$$
(8)

由于诸内力成对地出现,它们的量值相等而 方向相反,并且在同一直线上,所以这些力对 定点 o 的力矩之和为零,即

$$\sum_{i=1}^{n} \left( \mathbf{r}_{i} \times \mathbf{F}_{i}^{(i)} \right) = 0$$

又因求和与求导符号先后可对换,于是(8) 式变成

$$\sum_{i=1}^{n} \left( \mathbf{r}_{i} \times \mathbf{F}_{i}^{(e)} \right) = \frac{d}{dt} \sum_{i=1}^{n} \left( \mathbf{r}_{i} \times m_{i} \mathbf{v}_{i} \right) \quad (9)$$

式中等号左方是诸外力对定点。的力矩的矢量和,以M表示;等号右方求微商符号内,是刚体对。点动量矩的矢量和,以J表示,则(9)式简化为

$$\mathbf{M} = \frac{d\mathbf{J}}{dt} \tag{10}$$

上式就是刚体动量矩定理的数学表达式。它 表明,相对于惯性系中的固定点,作用在刚体 上诸外力力矩的矢量和,等于刚体动量矩对 时间的微商。

将(10) 式投影在以定点 o 为原点的三直 角坐标轴上,得到动量矩定理的分量表达式:

$$\sum_{i=1}^{n} \left( y_{i} F_{ix}^{(e)} - z_{i} F_{iy}^{(e)} \right) = \frac{d}{dt} \sum_{i=1}^{n} m_{i} \left( y_{i} z_{i} - z_{i} y_{i} \right)$$

$$\sum_{i=1}^{n} \left( z_{i} F_{ix}^{(e)} - x_{i} F_{iz}^{(e)} \right) = \frac{d}{dt} \sum_{i=1}^{n} m_{i} \left( z_{i} \dot{x}_{i} - x_{i} \dot{z}_{i} \right)$$

$$\sum_{i=1}^{n} \left( x_{i} F_{iy}^{(e)} - y_{i} F_{ix}^{(e)} \right) = \frac{d}{dt} \sum_{i=1}^{n} m_{i} \left( x_{i} \dot{y}_{i} - y_{i} \dot{x}_{i} \right)$$

$$(11)$$

上式等号左方外力矩的分量分别用 $M_x$ 、 $M_y$ 、

 $M_z$  表示,等号右方微商符号内动量矩的分量分别用  $J_x$ 、 $J_y$ 、 $J_z$  表示,则(11) 式可简化为

$$M_{x} = \frac{dJ_{x}}{dt}$$

$$M_{y} = \frac{dJ_{y}}{dt}$$

$$M_{z} = \frac{dJ_{z}}{dt}$$
(12)

如果刚体以角速度  $\omega$  绕过定点  $\omega$  的  $\omega$  轴作定轴转动,则由(12)式,刚体动量矩定理沿  $\omega$  轴的分量为

$$M_z = \frac{dJ_z}{dt} \tag{13}$$

由于角速度方向沿固定轴 z,所以有  $\omega_x = \omega_y$  =  $0, \omega_z = \omega$ 。将这些值代人(2) 式中的第 3 式,得

$$J_{z} = I_{zz}\omega \tag{14}$$

式中  $I_{zz}$  为刚体绕z 轴的轴转动惯量,且为常量。将(14) 式代入(13) 式得

$$M_z = I_{zz}\dot{\omega} = I_{zz}\alpha \tag{15}$$

这就是普通物理力学中讨论过的转动定律。

从刚体动量矩定理推导出转动定律的过程中,一直都体现出转动定律只不过是动量矩定理沿固定轴的分量,力矩和动量矩也表现为对轴的性质,因此,不能将动量矩定理表示为矢量形式

$$\mathbf{M} = I \frac{d\boldsymbol{\omega}}{dt}$$

也不能将转动定律用外力矩和角加速度的矢量式  $M = I\alpha$ 来表示。

#### 3 实例解析

设质量均为 m 的两质点,连接在长为 2l 的轻质杆两端。两质点以匀角速  $\omega$  绕过杆中点的固定轴转动,杆与固定轴的夹角为  $\theta$ (图 2)。试求两质点转动时的动量矩和所受的外力矩。

取杆的中点 o 为坐标原点,建立活动直角坐标系 o - xyz,令 z 轴与固定轴重合,x 轴在z 轴与杆构成的平面内,y 轴在图中所示时刻垂直图面向内。随质点组转动,x 轴和 y

轴都绕 z 轴以角速 ω 转动。

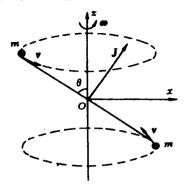


图 2

因为角速度  $\omega$  的方向沿着 z 轴,故

$$\omega_x = \omega_y = 0, \omega_z = \omega = \frac{v}{l \sin \theta}$$

由于x轴和z轴不是惯量主轴(非对称轴), 惯量积不为零。由(2)式得

$$J_{x} = -I_{xx}\omega_{x} = -I_{xx}\omega$$

$$J_{y} = -I_{yx}\omega_{x} = -I_{yx}\omega$$

$$J_{z} = I_{zx}\omega_{z} = I_{zx}\omega$$
(16)

由于选取了固定在质点组上并随质点组转动的坐标系,惯量系数均为常数。上式中的惯量积和轴转动惯量分别为

$$I_{xz} = \sum_{i=1}^{n} m_i x_i z_i$$

$$= \sum_{i=1}^{n} [m(-l\sin\theta)(l\cos\theta) + m(l\sin\theta)(-l\cos\theta)]$$

$$= -2ml^2 \sin\theta \cos\theta$$

$$I_{yz} = \sum_{i=1}^{n} m_{i}y_{i}z_{i}$$

$$= \sum_{i=1}^{n} [m(0)(l\cos\theta) + m(0)(-l\cos\theta)]$$

$$= 0$$

$$I_{zz} = \sum_{i=1}^{n} m_i (x_i^2 + y_i^2) = \sum_{i=1}^{n} m_i x_i^2$$
  
=  $m (-l \sin \theta)^2 + m (l \sin \theta)^2$   
=  $2 m l^2 \sin^2 \theta$ 

将惯量积和轴转动惯量代入(16)式,得

$$J_x = 2ml^2 \sin\theta \cos\theta\omega$$

## 电动机空载电流及其故障判断:

# 董军生(江汉大学物理系)

异步电机出厂前都要做空载试验,空载试验所测试的参数主要有空载电流  $I_o$  和机械损耗  $P_m$ 。试验电路如图 1 所示:

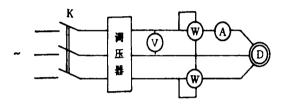


图 1

试验时,电动机和转轴不加任何负载,即电动机处于空载运行,把定子绕组接到频率额定的三相对称电源上,当电源电压为额定时,让电动机运行一段时间,使其机械损耗达到额定值,用调压器改变加在定子绕组上的电压,使其从 $(1.1-1.3)U_N$ 开始,逐渐降低

电压,直到电动机转速发生明显变化为止。记录电动机端电压  $U_1$ 、空载电流  $I_a$ 、空载功率  $P_a$  和转速n,并画成曲线图,如图 2 所示,即异步电动机的空载特性。

本人通过多年工作实践,谈谈如何从空载 电流的异常来分析、判断电动机的故障问题。

大家知道电动机在空载运行时,其空载 电流近似等于励磁电流,且空载电流

$$I_{o} \approx I_{m} = \frac{2PF_{o1}}{0.9 m_{1} K_{w1} W_{1}}$$

$$= \frac{2P(F_{\delta 1} + F_{fe})}{0.9 m_{1} K_{w1} W_{1}}$$
式中
$$K_{w1} = K_{q1} K_{y1}$$
而
$$K_{q1} = \frac{E_{q1}(q \land \phi \land \pi \xi \otimes \phi \land \xi \otimes \phi)}{qE_{c}(q \land \xi \land \xi \otimes \phi \land \xi \otimes \phi)}$$

$$K_{y1} = \frac{E_{t}(y_{1} < \tau)}{E_{t}(y_{1} = \tau)} = \sin(\frac{y_{1}}{\tau} \times 90^{\circ})$$

$$J_y = 0$$
$$J_z = 2 m l^2 \sin^2 \theta \omega$$

则动量矩的量值为

$$J = \sqrt{J_x^2 + J_y^2 + J_z^2} = 2ml^2 \sin\theta\omega$$
动量矩矢量式为

$$J = J_x i + J_y j + J_z k$$

$$= 2ml^2 \sin \theta \omega (\cos \theta i + \sin \theta k)$$

$$= J(\cos \theta i + \sin \theta k)$$
(17)

从上式看出,动量矩 J 位于o - xz 平面内,与 x 轴的夹角为  $\theta$ 。随质点组转动,矢量 J 以角速度  $\omega$  扫出一个圆锥面。

考虑到  $J \setminus \theta \setminus k$  都不随时间变化,只有 x 轴上的单位矢量 i 的方向不断地变化,所以

将(17) 式代人动量矩定理的表达式(10),得 外力矩

$$\mathbf{M} = \frac{d\mathbf{J}}{dt} = \frac{d}{dt} [J(\cos\theta \mathbf{i} + \sin\theta \mathbf{k})]$$
$$= J\cos\theta \frac{d\mathbf{i}}{dt} = J\cos\theta \mathbf{\omega} \times \mathbf{i}$$
$$= 2ml^2 \omega^2 \sin\theta \cos\theta \mathbf{J}$$

上式表明,外力矩的方向沿着 y 轴。

#### 参考文献

- 1 赵景员、王淑贤. 力学. 人民教育出版社,1981. 295 - 299
- 2 周衍柏. 理论力学教程. 高等教育出版社,1994.176 ~ 181
- 3 蔡伯濂.大学物理力学教学研究.北京大学出版 社,1982.59 - 66

<sup>◆</sup> 收稿日期:1999-07-08