



授课教师:杨成鹏

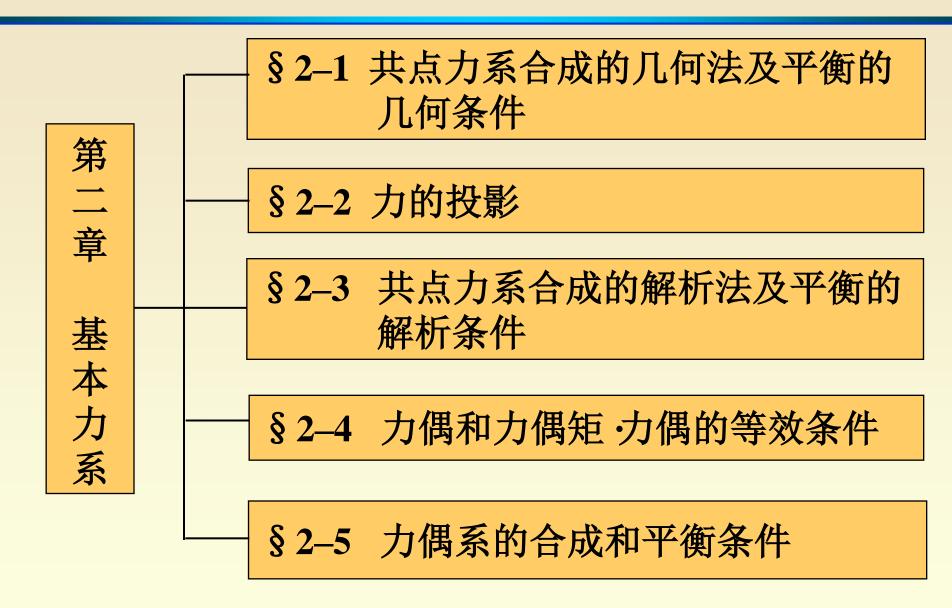
手机: 13484615864

Email: yang@mail.nwpu.edu.cn

QQ: 371714439

群号: 585402615

基本力系





第二章 基本力系

平面力系 — 各力的作用线都在同一平面内的力系,否则 为空间力系。

汇交力系 — 各力的作用线均汇交于一点的力系。

共点力系 —— 各力均作用于同一点的力系。

力 偶 — 作用线平行、指向相反而大小相等的两个力。

空间力系的类型

大点力系 基本力系 基本力系 人 任意力系





§ 2-1 共点力系合成的几何 法及平衡的几何条件

● 共点力系合成的几何法



● 共点力系平衡的几何条件





§ 2-1 共点力系合成的几何法及平衡的几何条件

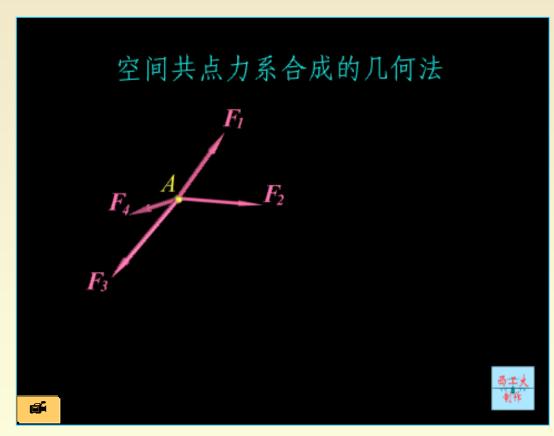
1. 空间共点力系合成的几何法

结论:空间共点力 系的合力等于力系中 的各个力的矢量和。

或者说,合力是由 这个力系的力多边形 的闭合边来表示,即 力多边形规则。

公式

$$F_{\mathbf{R}} = F_1 + F_2 + \dots + F_n = \sum F_i$$



§ 2-1 共点力系合成的几何法及平衡的几何条件

2. 空间共点力系平衡的几何条件

空间共点力系平衡的充要的几何条件是这力系的多边形自行闭合,即力系中各力的矢量和等于零。

$$\boldsymbol{F}_{\mathrm{R}} = \sum_{i} \boldsymbol{F}_{i} = 0$$

或
$$F_{R} = F_{1} + F_{2} + \cdots + F_{n} = 0$$





- 力在轴上的投影 ≥
- 力在平面上的投影 ▶

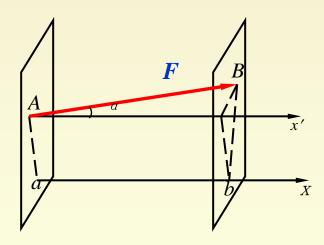


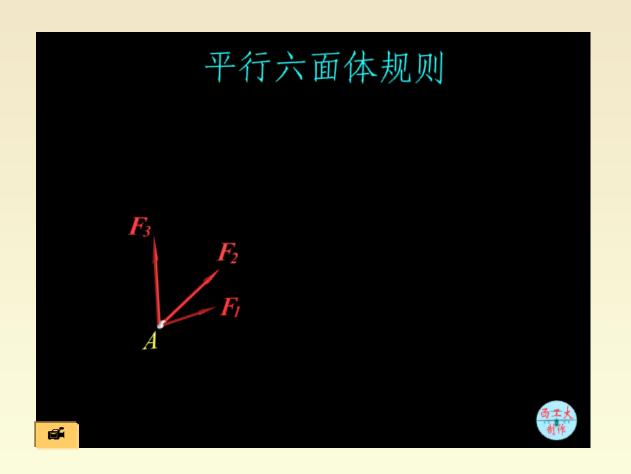


1. 力在轴上的投影

在空间情况下,力F在x轴上投影,与平面情形相似,等于这个力的模乘以这个力与x轴正向间夹角 α 的余弦。

$$F_{x} = F \cdot \cos \alpha$$





平 行 六 面 体 规 则

●力的分解

设将力F按坐标轴x, y, z方向分解为空间三正交分量:

$$F_x$$
, F_y , F_z °

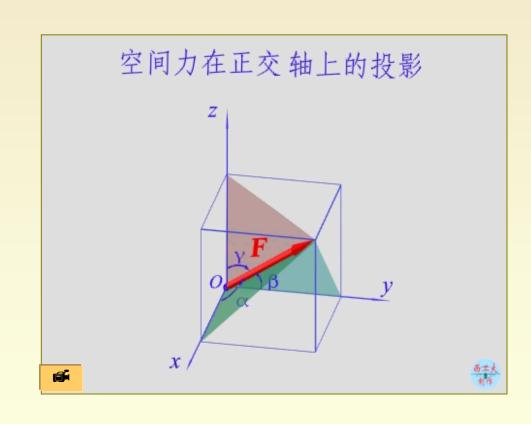
$$\mathbf{\mathcal{V}} \quad \mathbf{F} = \mathbf{F}_x + \mathbf{F}_y + \mathbf{F}_z$$

引入x, y, z轴单位矢i, j,

k。则有

$$egin{cases} oldsymbol{F}_x &= F_x oldsymbol{i} \ oldsymbol{F}_y &= F_y oldsymbol{j} \ oldsymbol{F}_z &= F_z oldsymbol{k} \end{cases}$$

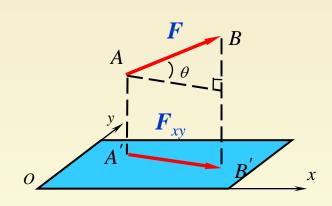
$$\boldsymbol{F} = F_{x}\boldsymbol{i} + F_{y}\boldsymbol{j} + F_{z}\boldsymbol{k}$$



2. 力在平面上的投影

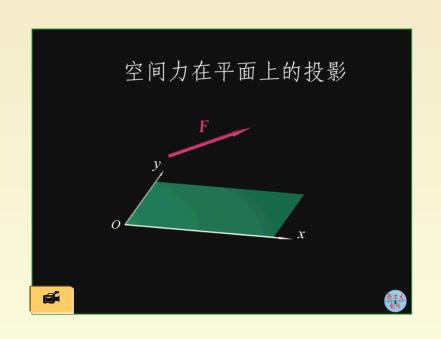
由力矢F的始端A和末端B向投影平面oxy引垂线,由垂足A'到 B'所构成的矢量A'B',就是力F在平面Oxy上的投影,记为 F_{xy} 。

力 F_{xy} 的大小: $F_{xy} = F \cos \theta$

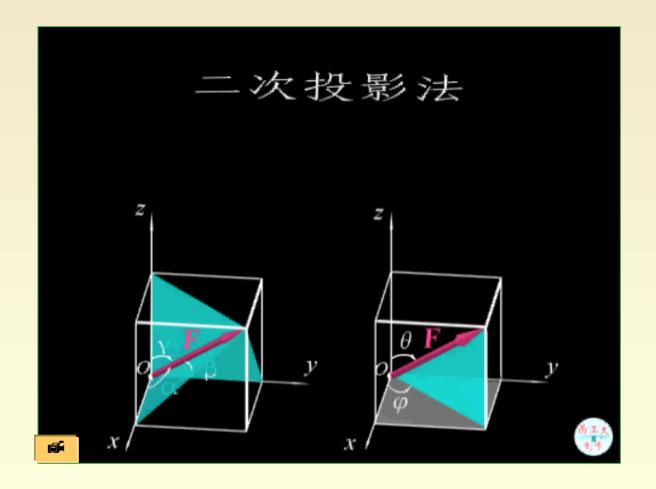


● 注意

力在轴上的投影是一代数量。 力在一平面上的投影仍是一矢量。



●二次投影法





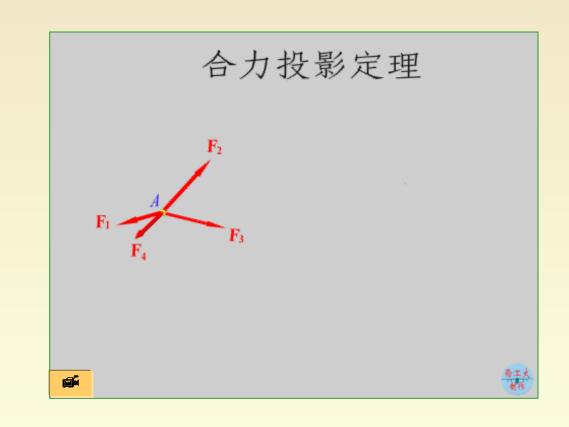
- 合力投影定理 ≥
- 空间共点力系平衡的充要条件 ▶





1. 合力投影定理

共点力系的 合力在某一轴上的 投影,等于力系中 所有各力在同一轴 上投影的代数和。



$$F_{Ry} = F_{1y} + F_{2y} + F_{3y} + F_{4y} = \sum F_{iy}$$





2. 共点力系合成的解析法

设在刚体上作用有n个力 F_1 、 F_2 、···、 F_n ,组成共点力系,取直角坐标系。设 α 、 β 、 γ 分别代表合力 F_R 与坐标轴x、y、z正向间的夹角。 F_{Rx} 、 F_{Ry} 、 F_{Rz} 代表合力 F_R 在坐标轴x、y、z上的投影。又 F_{1x} 、 F_{1y} 、 F_{1z} , F_{2x} 、 F_{2y} 、 F_{2z} , ···, F_{nx} 、 F_{ny} 、 F_{nz} 分别为 F_1 、 F_2 、···、 F_n 在轴x、y、z上的投影,则由合力投影定理,可求得力系的合力在坐标轴上的投影

$$F_{Rx} = F_{1x} + F_{2x} + \dots + F_{nx} = \sum F_{ix}$$

$$F_{Ry} = F_{1y} + F_{2y} + \dots + F_{ny} = \sum F_{iy}$$

$$F_{Rz} = F_{1z} + F_{2z} + \dots + F_{nz} = \sum F_{iz}$$

于是, 合力的大小

$$F_R = \sqrt{F_{Rx}^2 + F_{Ry}^2 + F_{Rz}^2} = \sqrt{\left(\sum F_{ix}\right)^2 + \left(\sum F_{iy}\right)^2 + \left(\sum F_{iz}\right)^2}$$

方向余弦

$$\cos \alpha = \frac{F_{Rx}}{F_R} = \frac{\sum F_{ix}}{F_R}, \cos \beta = \frac{F_{Ry}}{F_R} = \frac{\sum F_{iy}}{F_R}, \cos \gamma = \frac{F_{Rz}}{F_R} = \frac{\sum F_{iz}}{F_R}$$





3. 共点力系平衡的解析条件

共点力系平衡的充要条件是:力系中各力的矢量和等于零,即 $F_R=0$ 。解析充要条件是:力系中各力在三个坐标轴中每一轴上的投影之代数和分别等于零。 共点力系的平衡方程为

$$\begin{cases} \sum F_x = 0 \\ \sum F_y = 0 \\ \sum F_z = 0 \end{cases}$$

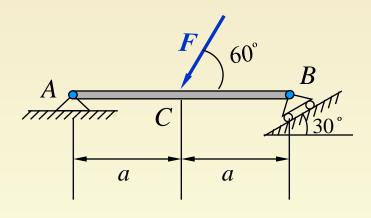
对于平面共点力系, 其平衡方程简化为

$$\sum F_{x} = 0, \qquad \sum F_{y} = 0$$





例 2-1 水平梁AB中点C作用着力F,其大小等于2 kN,方向与梁的轴线成60°角,支承情况如图所示,试求固定铰链支座A和活动铰链支座B的约束力,梁的自重不计。

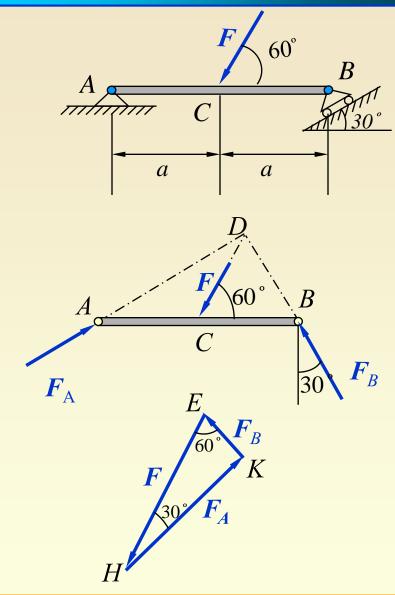




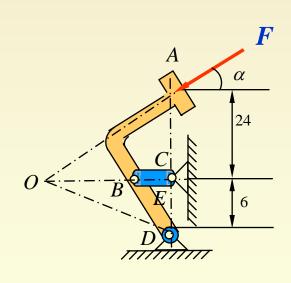
- $\mathbf{m}: 1.$ 取梁AB作为研究对象。
 - 2. 画出受力图。
 - 3. 应用平衡条件画出F, F_A 和 F_B 的闭合力三角形。
 - 4. 解得

$$F_A = F \cos 30^\circ = 17.3 \text{ kN}$$

$$F_B = F \sin 30^\circ = 10 \text{ kN}$$

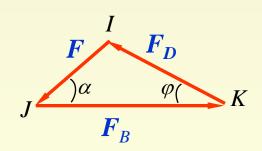


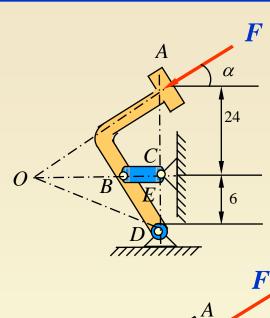
例2–2 如图所示是汽车制动机构的一部分。司机踩到制动蹬上的力F=212 N,方向与水平面成 α =45°。当平衡时,BC水平,AD铅直,试求拉杆所受的力。已知EA=24 cm,DE=6 cm(点E在铅直线DA上),又B,C,D都是光滑铰链,机构的自重不计。

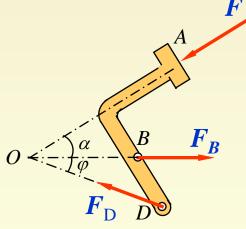


几何法:

- 1. 取制动蹬ABD作为研究对象。
- 2. 画出受力图。
- 3. 应用平衡条件画出F, F_B 和 F_D 的闭合力三角形。









4. 由几何关系得

$$OE = EA = 24$$
 cm

$$\Rightarrow \tan \phi = \frac{DE}{OE} = \frac{6}{24} = \frac{1}{4}$$

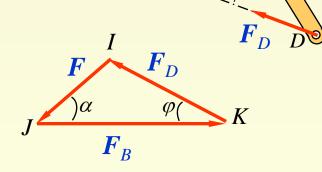
$$\Rightarrow \varphi = \arctan \frac{1}{4} = 14^{\circ}2'$$

$$F_{B} = \frac{\sin(180^{\circ} - \alpha - \varphi)}{\sin\varphi} F$$

5. 代入数据求得

$$F_B = 750 \text{ N}$$

方向自左向右。







解析法:

- 1. 取制动蹬ABD作为研究对象。
- 2. 画出受力图。
- 3. 列平衡方程。

$$\sum F_x = 0, \quad F_B - F \cos 45^\circ - F_D \cos \varphi = 0$$

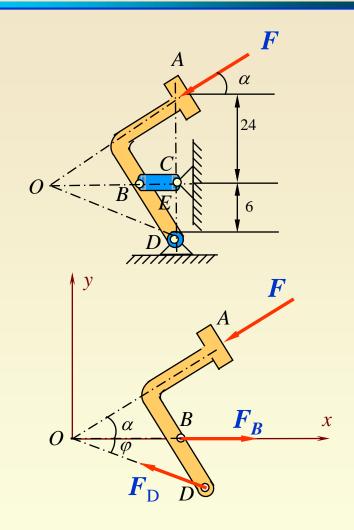
$$\sum F_y = 0$$
, $F_D \sin \varphi - F \sin 45^\circ = 0$

已知
$$\varphi = 14^{\circ}2'$$

$$\sin \varphi = 0.243 , \cos \varphi = 0.969$$

联立求解,得

$$F_R = 750 \,\mathrm{N}$$



§ 2-4 力偶和力偶矩

- 力偶和力偶矩 ▶
- 力偶作用面的平移 ▶
- 力偶矩矢 ▶
- 力偶的等效条件 ▶

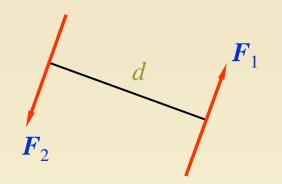




1.力偶和力偶矩

力偶 —— 大小相等的二反向平行力。

- (1) 作用效果:引起物体的转动。
- (2) 力和力偶是静力学的二基本要素。



力偶特性一:

力偶中的二个力,既不平衡,也不可能合成为一个力。

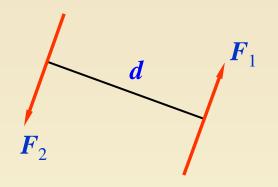
力偶特性二:

力偶只能用力偶来代替(即只能和另一力偶等效),因而也只能与力偶平衡。

1.力偶和力偶矩

力偶 —— 大小相等的二反向平行力。

- (1) 作用效果:引起物体的转动。
- (2) 力和力偶是静力学的二基本要素。

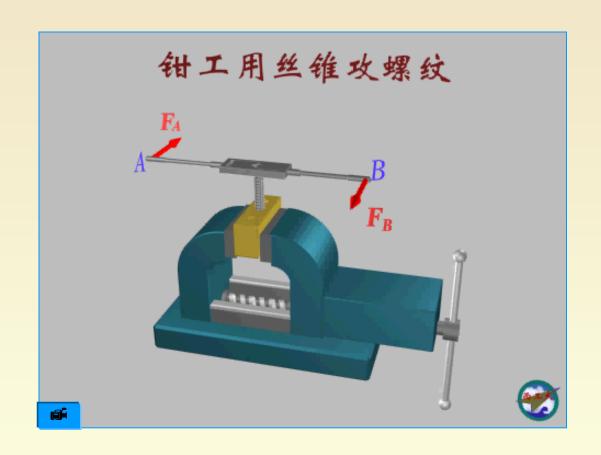


力偶特性三:

力偶中两力在任意坐标轴上投影的代数和为零。

力偶特性四:

力偶对任一点取矩都等于<u>力偶矩矢</u>,不因矩心的改变而改变。



工程实例



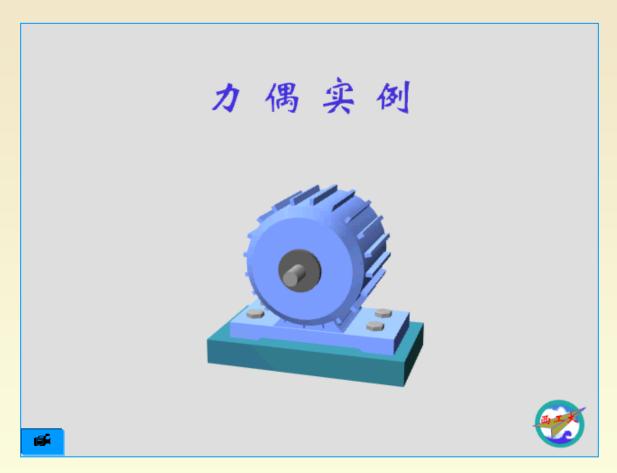




工程实例





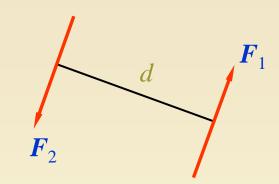


工程实例





力偶臂 —— 力偶中两个力的作用线之间的 距离。



力偶矩 —— 力偶中任何一个力的大小与力 偶臂d 的乘积,加上适当的正 负号。

$$M = \pm F_1 \cdot d$$

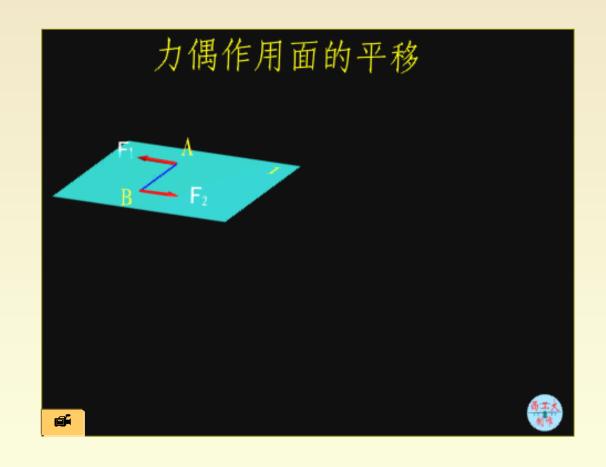
力偶矩正负规定:

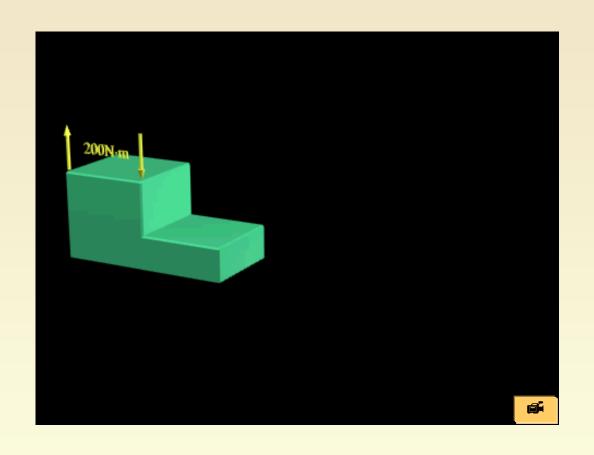
若力偶有使物体逆时针旋转的趋势,力偶矩取正号; 反之,取负号。

2.力偶作用面的平移

力偶中两个 力的作用线所在 的平面称为力偶 的作用面。

空间力偶作用 用面的平移并不改变该力偶对刚体的作用效应。





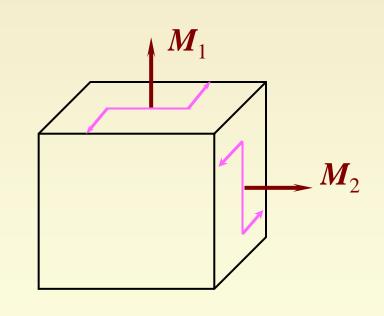
力偶作用面的平移

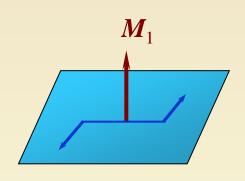
3. 力偶矩矢

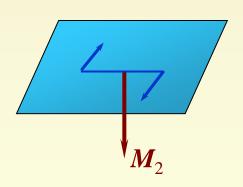
(1) 概念:

用来表示力偶矩的大小、转向、作用面方位的有向线段。

- (2) 力偶的三要素:
 - ●力偶矩的大小。
 - ●力偶的转向。
 - ●力偶作用面的方位
- (3) 符号: M







- ◆ 空间力偶可用一个矢量*M*表示,该 矢量M称为力偶矩矢,一般从力偶 矩中点画出。
- ◆ 矢量M的模表示力偶矩的大小;方位垂直于力偶作用平面;指向表示力偶的转向,符合右手螺旋规则。
- ◆ 力偶矩矢是自由矢量,力偶可以在 其作用面内任意搬移,力偶作用面 可以任意平移。
- ◆ 力偶对刚体的作用完全取决于力偶 矩矢。

力偶矩矢与力矢的区别:

- ◆作用在刚体上的力偶矩矢是自由矢量,而力矢是 滑动矢量:
- ◆力偶矩矢指向是人为规定的,力矢指向是由力本身所决定。

4. 力偶的等效条件

◆空间两个力偶等效的充要条件是:这两个力偶的 力偶矩矢相等。

- ●同平面或平行平面内力偶的等效条件
 - > 力偶矩大小相等,转向相同。

力偶特性五:

力偶在作用面内的位置不是力偶效应的特征,力偶可以在其作用面内任意搬移。

力偶特性六:

- 唯一决定平面内力偶效应的特征量是力偶矩的代数值。即保持力偶矩不变,可以改变其力或力臂的大小。
- ●若空间两个力偶等效 $(\overrightarrow{M}_1 = \overrightarrow{M}_2)$,则有
 - ▶ 这两个力偶的作用面或平行、或重合;
 - ▶ 转向相同;
 - ▶ 力偶矩大小相等。





- 力偶系的合成 ▶
- 力偶系平衡的充要条件 ▶





1. 空间力偶系的合成

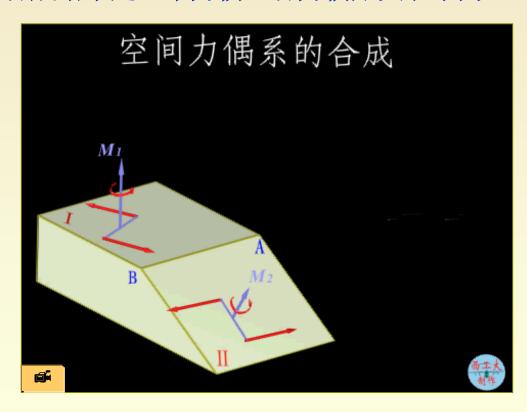
力偶矩矢平行四边形定理:

作用于相交平面内两个力偶的合成结果是一个力偶,合力偶矩矢表示为

以原有两力偶的矩矢为邻边的平行四边形的对角线矢量。

空间力偶系可以合成为一个 力偶。合力偶的矩矢等于各分力 偶矩矢的矢量和。即

$$\boldsymbol{M} = \boldsymbol{M}_1 + \boldsymbol{M}_2 + \dots + \boldsymbol{M}_n = \sum \boldsymbol{M}_i$$



$$\boldsymbol{M} = \boldsymbol{M}_1 + \boldsymbol{M}_2 + \cdots + \boldsymbol{M}_n = \sum \boldsymbol{M}_i$$

为了计算合力偶矩矢的大小和方向,可先求出该矩矢在直 角坐标轴x、y、z上的投影

$$M_x = \sum M_{ix}, \qquad M_y = \sum M_{iy}, \qquad M_z = \sum M_{iz}$$

最后求得它的大小和方向

$$M = \sqrt{M_x^2 + M_y^2 + M_z^2} = \sqrt{\left(\sum M_{ix}\right)^2 + \left(\sum M_{iy}\right)^2 + \left(\sum M_{iz}\right)^2}$$

$$\cos(\boldsymbol{M}, \boldsymbol{i}) = \frac{\sum M_{ix}}{M}, \cos(\boldsymbol{M}, \boldsymbol{j}) = \frac{\sum M_{iy}}{M}, \cos(\boldsymbol{M}, \boldsymbol{k}) = \frac{\sum M_{iz}}{M}$$





2. 空间力偶系平衡的充要条件

力偶矩矢多边形自行闭合,即力偶系中各力偶矩矢的矢量和等于零。

$$\sum \boldsymbol{M}_i = 0$$

空间力偶系的平衡方程

$$\sum_{x} M_{x} = 0$$

$$\sum_{y} M_{y} = 0$$

$$\sum_{x} M_{z} = 0$$

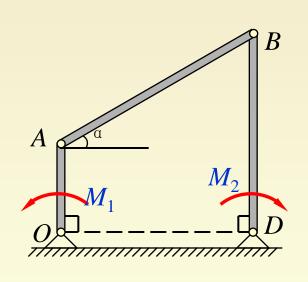
而对于平面力偶系, 其平衡的充要条件是

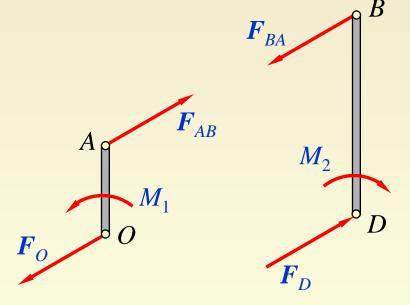
$$M_1 + M_2 + \cdots + M_n = \sum M_i = 0$$





例2-3 如图所示的铰接四连杆机构OABD,在杆OA和BD上分别作用着矩为 M_1 和 M_2 的力偶,而使机构在图示位置处于平衡。已知OA=r,DB=2r, $\alpha=30^\circ$,不计杆重,试求 M_1 和 M_2 间的关系。





解:杆AB为二力杆。

由于力偶只能与力偶平衡,则AO杆与BD杆的受力如图所示。

分别写出杆AO和BD的平衡方程:

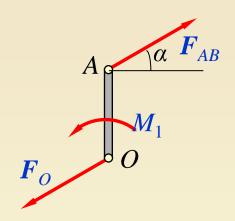
$$\pm \sum M_i = 0$$

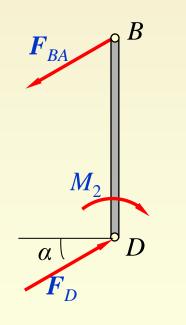
得
$$M_1 - r F_{AB} \cos \alpha = 0$$

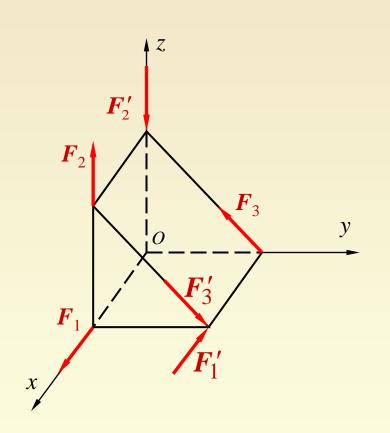
$$-M_2 + 2r F_{BA} \cos \alpha = 0$$

因为
$$F_{AB} = F_{BA}$$

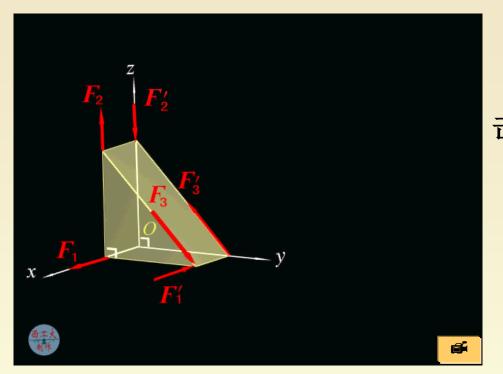
则得
$$M_2 = 2M_1$$







例2-4 图示的三角柱刚体是正方 体的一半。在其中三个侧面各自作用 着一个力偶。已知力偶 (F_1, F_1') 的 矩 M_1 =20 N m; 力偶 (F_2 , F_2 ') 的矩 $M_2=20$ N m; 力偶 (F_3 , F_3 ') 的矩 $M_3=20$ N m。试求合力偶矩矢M。又 问使这个刚体平衡,还需要施加怎样 一个力偶。



解:

- 1. 画出各力偶矩矢。(单击图面演示平移动画)
 - 2. 合力偶矩矢M 的投影。

$$M_{r} = M_{1r} + M_{2r} + M_{3r} = 0$$

$$M_{y} = M_{1y} + M_{2y} + M_{3y} = 11.2 \text{ N} \cdot \text{m}$$

$$M_{z} = M_{1z} + M_{2z} + M_{3z} = 41.2 \text{ N} \cdot \text{m}$$

3. 合力偶矩矢M 的大小和方向。

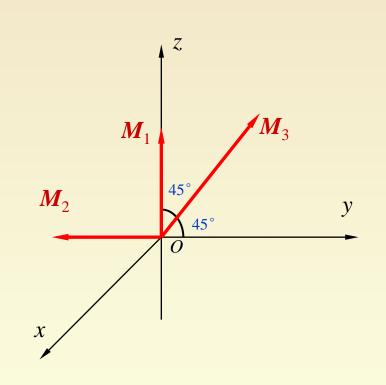
$$M = \sqrt{M_x^2 + M_y^2 + M_z^2} = 42.7 \text{ N} \cdot \text{m}$$

$$\cos(M, i) = \frac{M_x}{M} = 0, \ \angle(M, i) = 90^{\circ}$$

$$\cos(M, j) = \frac{M_y}{M} = 0.262, \ \angle(M, j) = 74.8^{\circ}$$

$$\cos(M, k) = \frac{M_z}{M} = 0.965, \ \angle(M, k) = 15.2^{\circ}$$

4. 为使这个刚体平衡,需加一力偶,其力偶矩矢为 $M_4 = -M$ 。



谢谢使用





