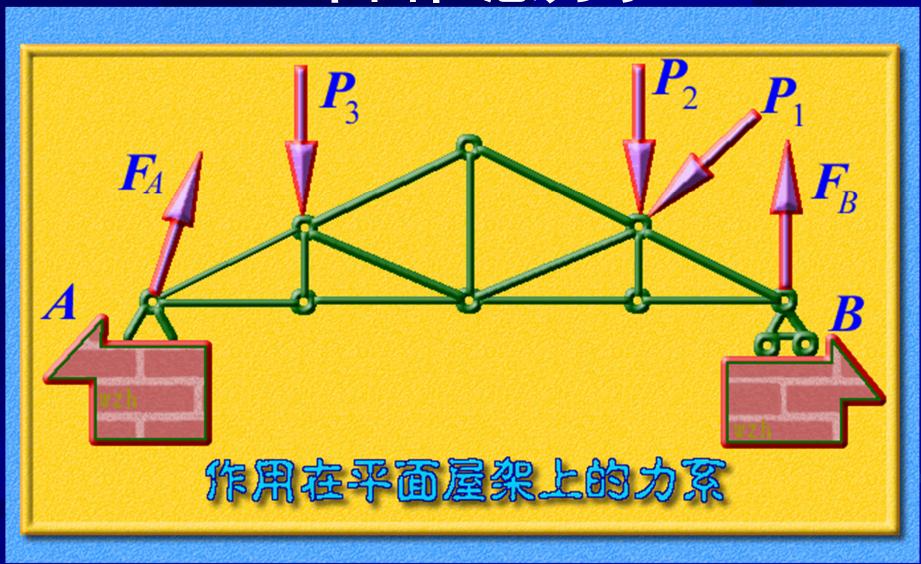
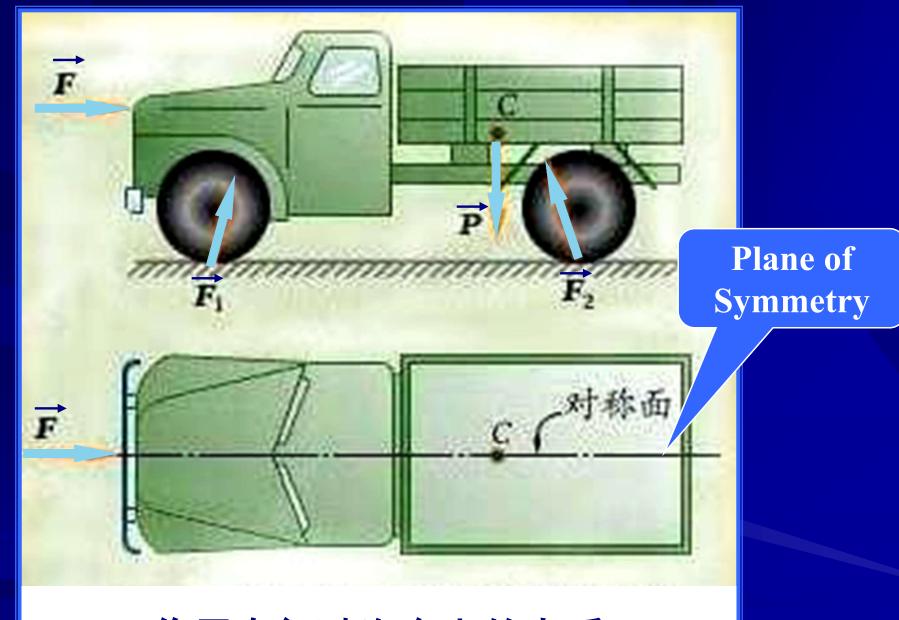


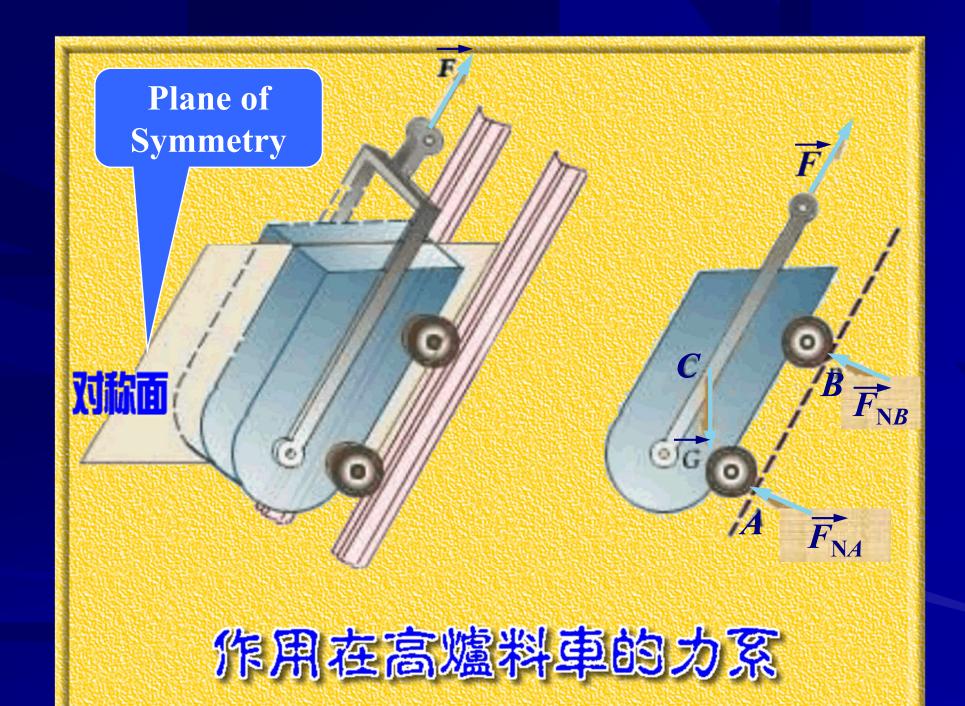
General Planar Force System

General Planar Force System 平面任意力系





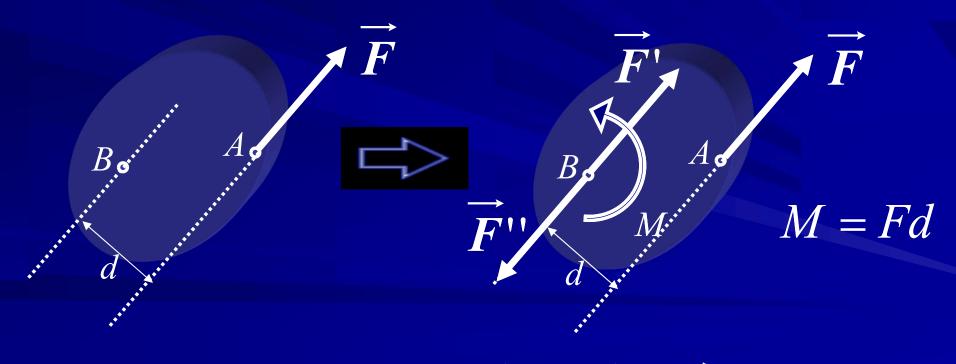
作用在行驶汽车上的力系



§1 平面任意力系向平面内一点简化

一、力的平移定理

作用于刚体上A点的力 F 可平行移到任意一点 B ,但必须附加一力偶,此附加力偶的矩等于原力对新作用点 B 的矩。



$$\vec{F}$$
' = $-\vec{F}$ " = \vec{F}

逆过程:

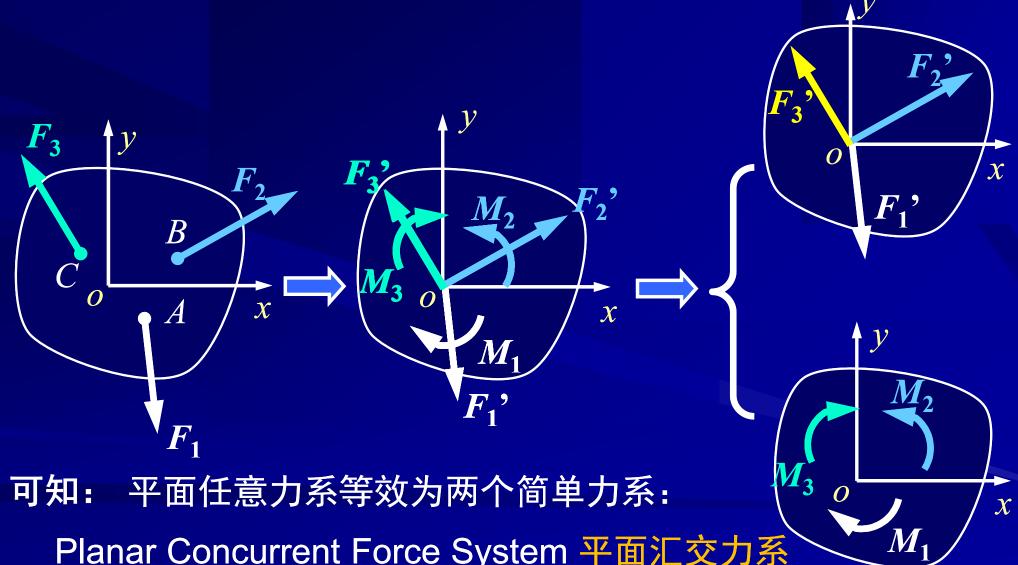
■平面内的一个力和一个 力偶总可以等效地被同 平面内的一个力替换, 但作用线平移一段距离

$$d = \frac{|M|}{F}$$

位置由M的转向确定。

二、平面任意力系向作用面内一点简化

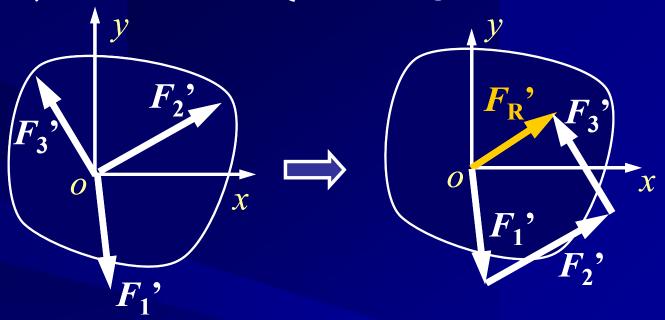
设刚体上作用三个力 F_1 、 F_2 和 F_3 ,它们组成平面任意力系,在平面内任意取一O点,分别将三力向此点简化。



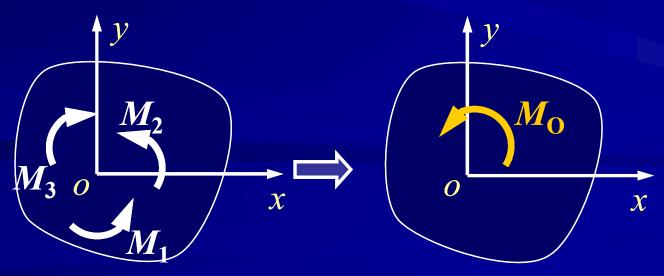
Planar Concurrent Force System 平面汇交力系 and Planar system of Couples 平面力偶系

二、平面任意力系向作用面内一点简化

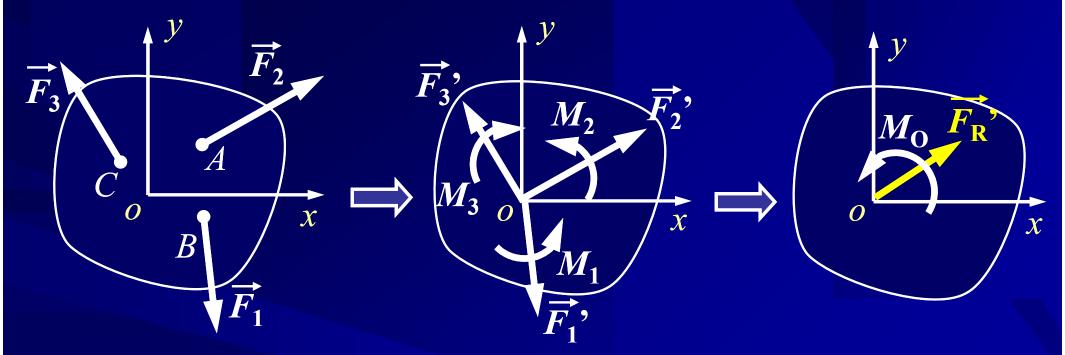
■ 平面汇交力系的简化结果是过汇交点的一个合力!



■ 平面力偶系的简化结果是一个合力偶!



二、平面任意力系向作用面内一点简化



■ O点称为简化中心;

$$\vec{F}_R' = \vec{F}_1' + \vec{F}_2' + \vec{F}_3'$$
 $M_O = M_1 + M_2 + M_3$

■ 对于力的数目为 n 的平面任意力系,推广为:

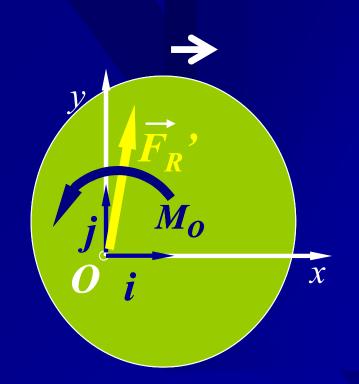
$$|\vec{F}_R'| = \sum_{i=1}^n \vec{F}_i$$
 力系的主矢 $|M_O| = \sum_{i=1}^n M_O(\vec{F}_i)$ 力系的主矩 Principal Vector Principal Moment

简化结果:

- ■平面任意力系向一点简化,可得一个力和一个力偶,力的大小和方向等于主矢的大小和方向,力作用线通过简化中心;力偶的矩等于主矩。
- 力系的主矢的解析表达式为:

$$\vec{F}_R' = \vec{F}_{Rx}' + \vec{F}_{Ry}' = \sum F_x \vec{i} + \sum F_y \vec{j}$$

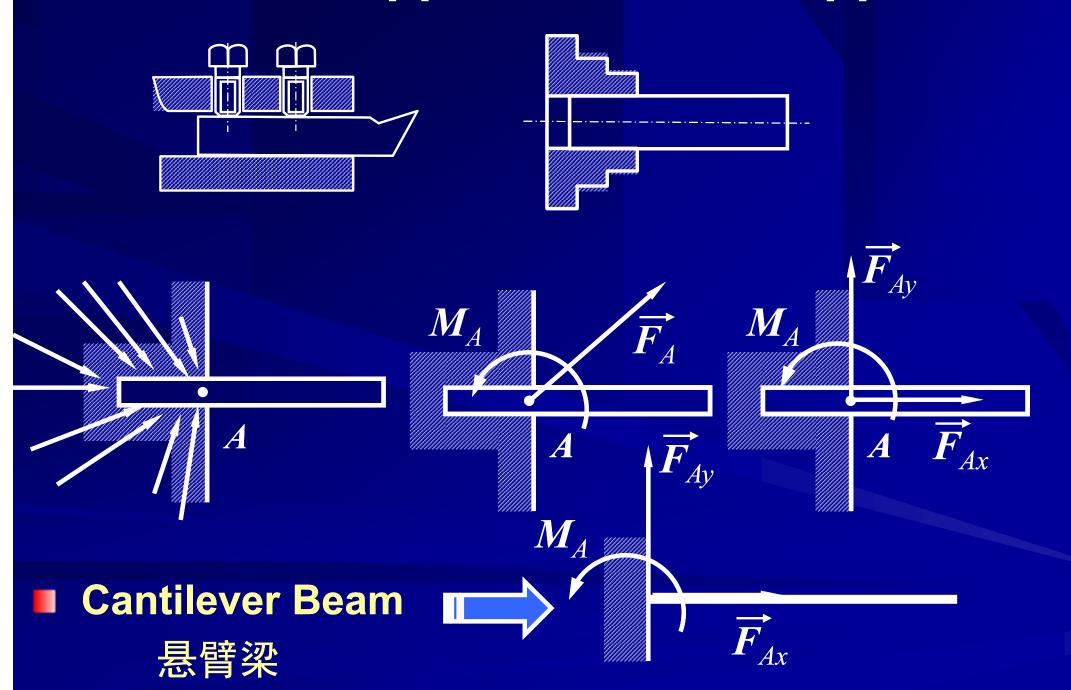
$$F_R' = \sqrt{\left(\sum F_x\right)^2 + \left(\sum F_y\right)^2}$$



注意: 主矢与简 化中心无关, 一 般情况下主矩与 简化中心有关。

$$\cos(\vec{F}_R', \vec{i}) = \frac{\sum F_x}{F_R'}; \quad \cos(\vec{F}_R', \vec{j}) = \frac{\sum F_y}{F_R'}$$

Fixed Support / Built-in support



§ 3-2 平面力系的简化结果分析

■ 主矢不等于零,即 $F_R' \neq 0$

主矩	合成结果	说明
$M_O = 0$	合力 F _R '	此力为原力系的合力,合力的作用线通过简化中心。
$M_O eq 0$	合力 F _R ' 大小等于 主矢	此力为原力系的合力,合力的作用线距简化中心的距离 $d = \frac{ M_o }{F_R}$

• 合力矩定理

平面任意力系的合力对作用面内任一点的矩等 于力系中各力对同一点的矩的代数和。

证: 由前表的第二种情况可知:

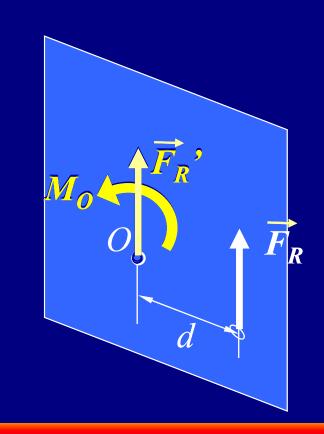
$$d = \frac{\left| M_O \right|}{F_R}$$

合力对 〇 点的矩为:

$$M_O(\vec{F}_R) = F_R d = M_O$$

 $M_{\alpha} = \sum_{i} M_{\beta}(F_i) \text{ page 43} = 4100 \pm 3006$

$$\therefore M_O(\vec{F}_R) = \sum_{i=1}^n M_O(\vec{F}_i)$$



1687年由法国科学家 伐里农在平面力系中提 出,又名伐里农定理

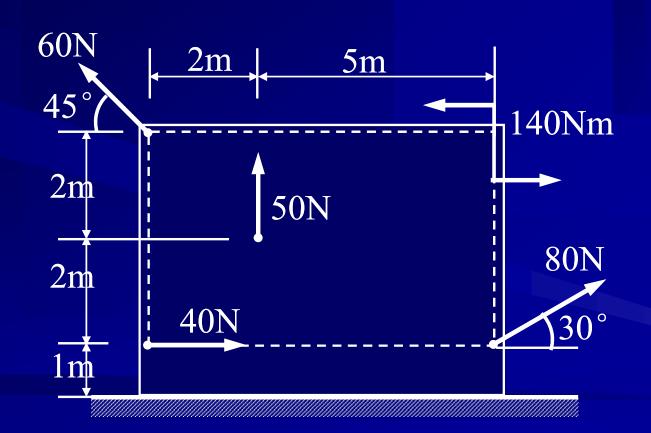
平面力系的简化结果分析(二)

主矢等于零,即 $F_{R}'=0$

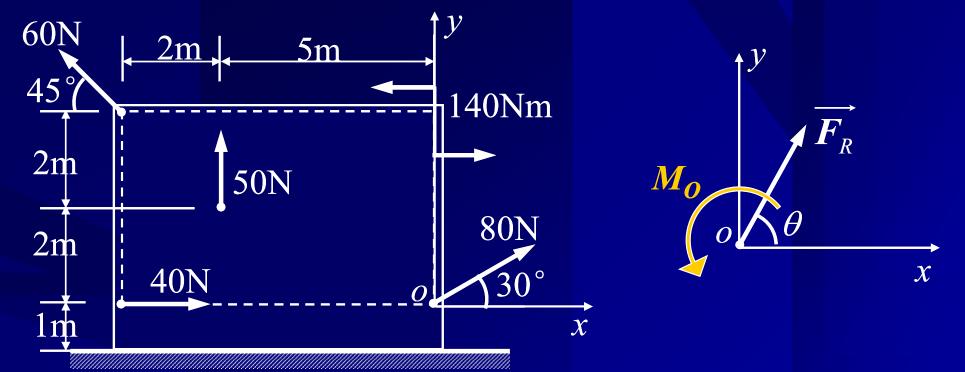
$$F_{\mathbf{R}}'=0$$

主矩	合成结果	说明	
$M_O \neq 0$	合力偶	此力偶为原力系的 <mark>合力偶</mark> ,由简化结果彼此等效知: 此情况下,主矩与简化中 心 <i>O</i> 无关。	
$M_O = 0$	平衡	§ 3-3 节将重点讨论。	

例2 矩形块上作用有四个力和一个力偶,其大小方向与作用位置如图。求力系简化的最后结果。







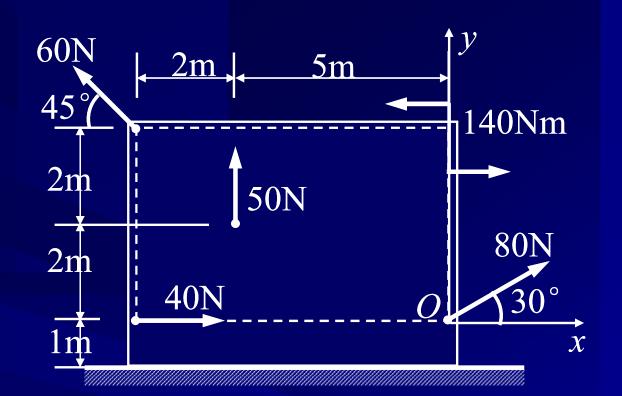
解:选O为简化中心,建立坐标系Oxy。力系的主矢

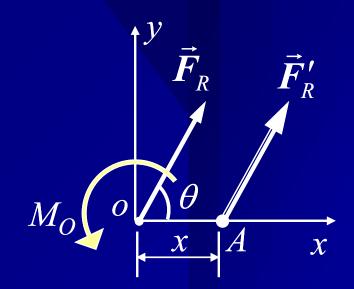
$$F_{Rx} = \sum F_{ix} = 80\cos 30^{\circ} + 40 - 60\cos 45^{\circ} = 66.9$$
N

$$\begin{cases} F_{Ry} = \sum_{iy} F_{iy} = 80\sin 30^{\circ} + 50 + 60\sin 45^{\circ} = 132.4N \end{cases}$$

$$F_R = \sqrt{66.9^2 + 132.4^2} \,\text{N} = 148.3 \,\text{N}, \quad \theta = \arctan \frac{132.4}{66.9} = 63.2^{\circ}$$

力系对O的主矩 $M_o = 140 - 50 \times 5 + 60 \sin 45^{\circ} \times 4 - 60 \cos 45^{\circ} \times 7$ = -237.3N·m





$$F_R = \sqrt{66.9^2 + 132.4^2} \,\mathrm{N} = 148.3 \,\mathrm{N}$$

$$\theta = \arctan \frac{132.4}{66.9} = 63.2^{\circ}$$

$$M_{o} = -237.3 \,\mathrm{N} \cdot \mathrm{m}$$

平面力系的主矢主矩均不等于零,所以可进一步简化为一合力。

合力的作用线与x轴交点A的位置:

由合力矩定理:
$$xF_{Ry} = M_O$$
 $x = \frac{M_O}{F_{Ry}} = \frac{237.3 \text{N} \cdot \text{m}}{132.4 \text{N}} = -1.792 \text{ m}$



例3-2 一平面力系如图,已知 $F_1 = \sqrt{2}$ kN M = 2 kNm, $F_2 = F_3 = 1$ kN,求该力系向D点的简化结果。

解:

$$\sum F_{x} = F_{1} \frac{1}{\sqrt{2}} - F_{3} = 0$$

$$\sum F_{y} = F_{2} - F_{1} \frac{1}{\sqrt{2}} = 0$$

$$\sum M_{y} = M_{y} = M_{z} - M_{z} = 0$$

即,主矢 F_R '= 0,这样可知主矩与简化中心 D 的位置无关,以 B 点为简化中心有:

$$M_D = M_B = M - F_3(1) = 1 \text{ kN m}$$
, $\pm E M_D = 1 \text{ kNm}$



§3平面力系的平衡条件

■ 平面任意力系平衡的充分必要条件是力系的主矢 和力系对任意点的主矩都等于零。

即: $\vec{F}_R = 0$, $M_O = 0$

$$F_{R} = \sqrt{\left(\sum F_{x}\right)^{2} + \left(\sum F_{y}\right)^{2}} \qquad M_{O} = \sum_{i=1}^{n} M_{O}(\vec{F}_{i})$$

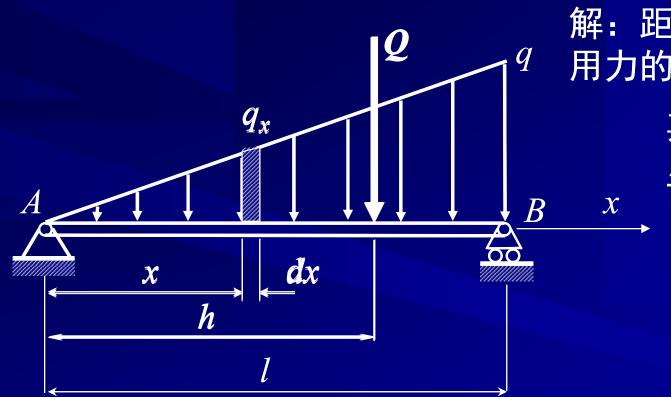
得平衡的解析条件:

$$\sum_{i=1}^{n} F_{xi} = 0$$

$$\sum_{i=1}^{n} F_{yi} = 0$$

$$\sum_{i=1}^{n} M_{O}(\vec{F}_{i}) = 0$$

 $\{ ****** \}$ 水平梁 AB 受三角形分布载荷作用,载荷的最大载荷集度为 q,梁长 l 。求合力作用线的位置。



解: 距 A 端为 x 的微段 dx上作用力的大小为 $q_x dx$

其中
$$q_x = q x / l$$

设合力P到A点的距离h

$$Q = \int_0^l q_x \, \mathrm{d} \, x = \frac{1}{2} q l$$

 \blacksquare 合力对 A 点的矩可由合力矩定理得:

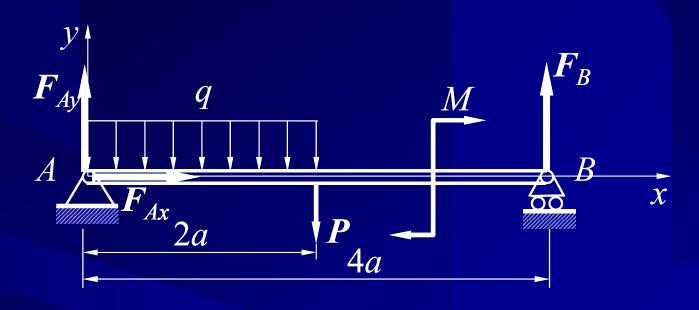
三角形面积

$$Qh = \int_0^l q_x x \, \mathrm{d} \, x = \frac{ql^2}{3}$$

$$h = \frac{2}{3}l$$

作用线过 几何中心





解:受力分析,

取坐标轴如图。

$$\sum M_A(F) = 0$$
, $F_B(4a) - M - P(2a) - q(2a)(a) = 0$

$$F_B = \frac{3}{4}P + \frac{1}{2}qa$$

$$\sum F_x = 0 , \quad F_{Ax} = 0$$

$$\sum F_y = 0$$
, $F_{Ay} - q(2a) - P + F_B = 0$, $F_{Ay} = \frac{P}{4} + \frac{3}{2}qa$



例 4 自重为 P = 100 kN 的 T 字形刚架, l = 1 m, M = 20 kNm, F = 400 kN, q = 20 kN/m, 试求固定端 A 的约束反力。

解:研究 T 字形刚架,

$$\sum F_x = 0$$
, $F_{Ax} + \frac{1}{2}q(3l) - F\sin 60^\circ = 0$

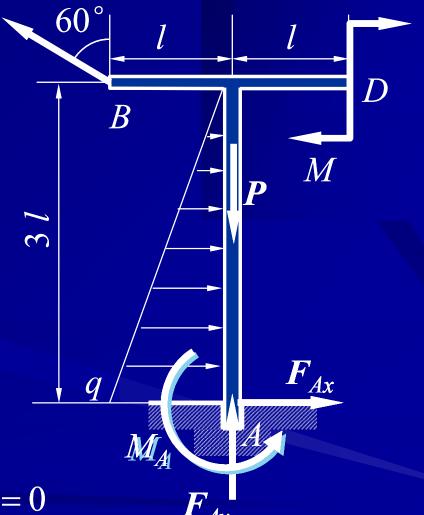
$$F_{Ax} = 316.4 \, (kN)$$

$$\sum F_{y} = 0$$
, $F_{Ay} - P + F \cos 60^{\circ} = 0$

$$F_{Ay} = -100 \, (kN)$$

$$\sum M_A(\vec{F}) = 0$$
, $M_A - \frac{1}{2}q(3l)(l) - M$

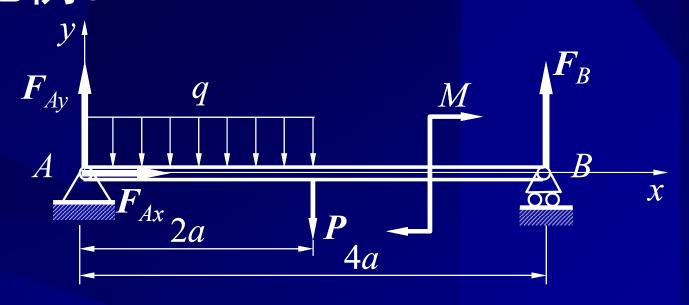
$$+F\sin 60^{\circ}(3l) - Fl\cos 60^{\circ} = 0$$



 $M_A = -789.2 \text{ (kNm)}$



回忆例3 当我们更换第三个方程,结果相同。





解: 受力分析, 取坐标轴的图。

$$\sum M_A(F) = 0$$
, $F_B(4a) - M - P(2a) - q(2a)(a) = 0$

$$F_B = \frac{3}{4}P + \frac{1}{2}qa$$

$$\sum F_x = 0$$
 , $F_{Ax} = 0$

$$\sum M_{B} = 0, \quad F_{Ay}(4a) - q(2a)(3a) - P(2a) + M = 0$$

$$\sum F_{y} = 0, \quad F_{Ay} = 0, \quad$$

• 为什么会有二力矩形式的平衡方程呢?

这是因为,如果力系对点A的主矩

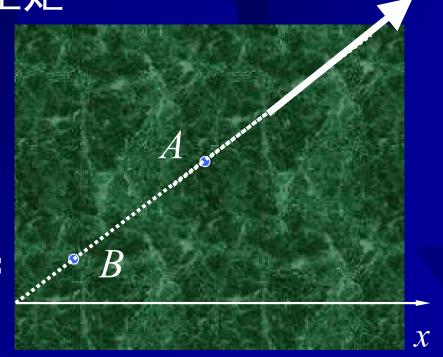
等于零,则系统有两种可能:

- (1) 平衡。
- (2) 经过A点的一个力。

如果力系对点 B 的主矩也同时等于零,则系统仍有两种可能:

- (1) 平衡。
- (2) 经过A点,同时又通过B点的一个力。

如果再加上 $\sum F_x = 0$,那么力系如有合力则力垂直于x 轴(此时往x轴投影自然为0),附加条件(x轴不得垂直于直线 AB),完全排除力系简化为一个合力的可能性,故此力系必为平衡力系



Three Types of Equilibrium Equations

形式	基本	二力矩	三力矩
平衡方程	$\sum F_x = 0$ $\sum F_y = 0$ $\sum M_O(F) = 0$	$\sum F_x = 0$ $\sum M_A(F) = 0$ $\sum M_B(F) = 0$	$\sum M_A(F) = 0$ $\sum M_B(F) = 0$ $\sum M_C(F) = 0$
限制条件	只要x 轴 不平行y 轴	只要 AB 联线 不易 X 轴垂直 《排除 了力格" (只要A、B、C 三点不共线 (若共线方 程满足但合) 可以不为0)

