

§ 13.6 虚功原理

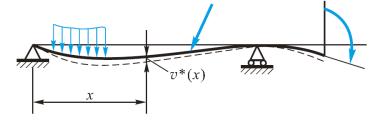
虚功以及虚位移等概念最早由J. L拉格朗日于1788年在《分析力学》中给出。

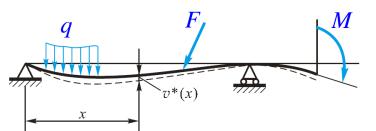
在弹性力学理论以及计算力学理论中,研究的对象一般为弹性体,将虚位移原理(principle of virtual displacements)以及虚内力(应力)原理合称为虚功原理。(中国大百科全书 第三版的虚位移原理词条)

虚位移: 在约束允许条件下,可能实现的微小位移。

虚位移可以是线位移,也可以是角位移。

虚功:杆件上的力在虚位移上所做的功。

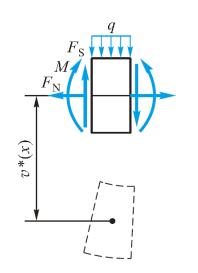




外力总虚功(F为广义力, v*为虚位移):

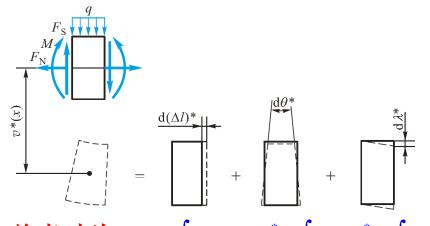
$$W_{\rm e} = F_1 v_1^* + F_2 v_2^* + F_3 v_3^* + \dots + \int_l q(x) v^*(x) dx + \dots$$

总虚功的另一种计算方法:



在杆件中取一微段,微段以外的其余部分的变形,使所研究的微段得到刚性虚位移,所研究的微段本身在虚位移中 发生变形引起的虚位移,称为变形虚位移。

作用于微段上的力系(包括外力和内力)是一个平衡力系,根据质点系的虚位移原理,这一平衡力系在刚性虚位移上做功的总和等于零,因而只剩下在变形虚位移中所做的功。



微段的变形虚位移可以分解成: 两端截面的轴向相对位移 $d(\Delta l)^*$ 、相对转角 $d\theta^*$ 、相对错动 $d\lambda^*$ 。在上述微段的变形虚位移中,只有两端截面上的内力做功,其数值为 $dW = F_N d(\Delta l)^* + M d\theta^* + F_S d\lambda^* + T d\phi^*$

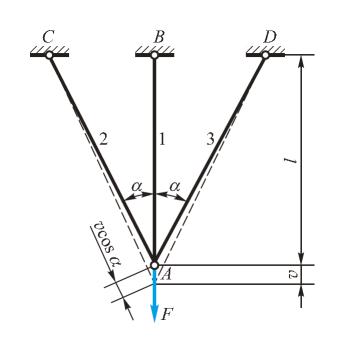
总虚功为
$$W = \int F_{N} d(\Delta l)^{*} + \int M d\theta^{*} + \int F_{S} d\lambda^{*} + \int T d\varphi^{*}$$

虚功原理 弹性杆件处于平衡状态的充分必要条件是:外力所做的虚功等于内力在相应虚变形所做的虚功【外力虚功等于杆件的虚应变能】。

$$F_{1}v_{1}^{*} + F_{2}v_{2}^{*} + F_{3}v_{3}^{*} + \dots + \int_{l} q(x)v^{*}(x)dx + \dots + M_{e1}\varphi_{1}^{*} + M_{e2}\varphi_{2}^{*} + \dots \qquad M_{e1}, M_{e2}, \dots$$

$$= \int F_{N}d(\Delta l)^{*} + \int Md\theta^{*} + \int F_{S}d\lambda^{*} + \int Td\varphi^{*} \qquad 为扭转力偶矩$$

在导出虚功原理时,并未使用应力-应变关系,故虚功原理与材料的性能 无关,它可用于线弹性材料,也可用于非线性弹性材料! 例1 求图示桁架各杆件的内力。设三杆的横截面面积相等,材料相同, 且是线弹性的。



解:由于对称,A点只可能有垂直位移为v。由此引起杆1和杆2的伸长量分别为

$$\Delta l_1 = v$$
, $\Delta l_2 = v \cos \alpha$

由胡克定律求出三杆的内力分别为

$$F_{\rm N1} = \frac{EA}{l}v$$

$$F_{\text{N2}} = F_{\text{N3}} = \frac{EA}{l_2} v \cos \alpha = \frac{EA}{l} v \cos^2 \alpha$$

设节点A有一铅垂的虚位移 δv ,则外力虚功为 $F \delta v$ 。

$$F_{N1} = \frac{EA}{l}v = \frac{F}{1 + 2\cos^3\alpha}$$

$$F_{N2} = F_{N3} = \frac{EA}{l}v\cos^2\alpha$$

$$= \frac{F\cos^2\alpha}{1 + 2\cos^3\alpha}$$

杆1的内力虚功

$$W_1 = \int_l F_{N1} d(\Delta l_1)^* = F_{N1} (\Delta l_1)^* = \frac{EA}{l} v \delta v$$

杆2和3的内力虚功

$$W_2 = W_3 = \int_l F_{N2} d(\Delta l_2)^* = F_{N2} (\Delta l_2)^*$$
$$= \frac{EA}{l} v \cos^2 \alpha \cdot \delta v \cos \alpha = \frac{EA}{l} v \cos^3 \alpha \cdot \delta v$$

整个桁架的内力虚功为

$$W = W_1 + 2W_2 = \frac{EAv}{l}(1 + 2\cos^3\alpha)\delta v$$

由虚功原理,内力虚功应等于外力虚功

$$v = \frac{Fl}{EA(1 + 2\cos^3\alpha)} \longrightarrow \frac{EAv}{l} (1 + 2\cos^3\alpha)\delta v = F\delta v$$

§ 13.7 单位载荷法 莫尔积分

考察杆件在实际荷载作用下产生的位移:

- (1) 满足支座约束条件外;
- (2) 满足单元体变形的几何相容条件;

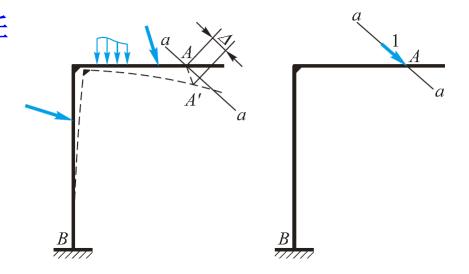
(3) 是微小位移;

满足虚位移条件

可以用杆件在实际荷载作用下产生的位移作为虚位移

在外力作用下,计算刚架A点沿某一任意方向aa的位移为 Δ 。

把刚架在原有外力作用下的位移作为 虚位移(注:刚架在实际载荷作用下 的位移满足虚位移的条件),加于单 位力作用下的刚架上。



运用虚功原理

$$1 \cdot \Delta = \int \overline{F}_{N}(x) d(\Delta l) + \int \overline{M}(x) d\theta + \int \overline{F}_{S}(x) d\lambda$$

以弯曲变形为主的杆件(不计剪力的影响)

$$\Delta = \int \overline{M}(x) d\theta$$

只有轴力的拉伸或压缩杆件
$$\Delta = \int \bar{F}_{N}(x) d(\Delta l)$$

若材料是线弹性的,则有

$$d(\Delta l) = \frac{F_N dx}{EA}, \quad d\theta = \frac{M dx}{EI}, \quad d\lambda = \frac{kF_s dx}{GA}, \quad d\varphi = \frac{T dx}{GI_P}$$

代入单位载荷法的公式,得

$$1 \cdot \Delta = \int \frac{\bar{F}_{N}(x)F_{N}(x)}{EA} dx + \int \frac{\bar{M}(x)M(x)}{EI} dx + \int \frac{k\bar{F}_{S}(x)F_{S}(x)}{GA} dx + \int \frac{\bar{T}(x)T(x)}{GI_{p}} dx$$

以弯曲变形为主的杆件(不计剪力的影响) $\Delta = \int \frac{M(x)M(x)}{EI} dx$

只有轴力的拉伸或压缩杆件
$$\Delta = \int \frac{\bar{F}_N(x)F_N(x)}{EA} dx$$
 $\Delta = \sum_{i=1}^n \frac{\bar{F}_{Ni}F_{Ni}l_i}{EA_i}$ (桁架) 只有扭转变形的杆件 $\Delta = \int \frac{\bar{T}(x)T(x)}{Gl_n} dx$

对非圆形截面杆件的扭转,上式中将I。改为It

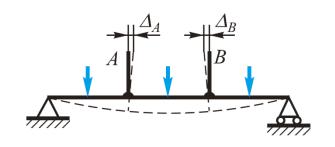
上列诸式统称为莫尔定理,式中积分称为莫尔积分。

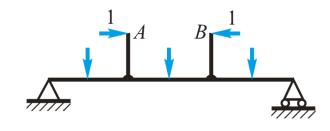
若要求结构上两点的相对位移,如图。

只要在A、B两点沿A、B的连线作用方向相 反的一对单位力,然后用单位载荷法(莫尔 定理)计算,即可求得相对位移。

$$\Delta = \Delta_A + \Delta_B$$

同理,如需求两个截面的相对转角, 就在这两个截面上作用方向相反的一对 单位力偶矩。





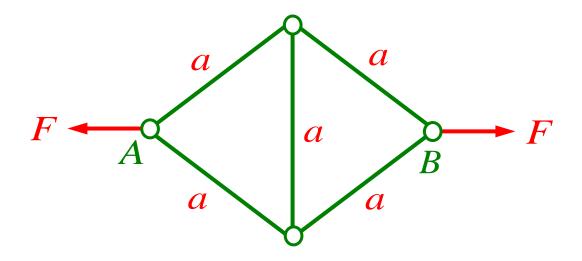
单位载荷法(莫尔定理)

$$1 \cdot \Delta = \int_{I} \left(\overline{M} \, \frac{M}{EI} \, \mathrm{d}x + \overline{F}_{S} \cdot \frac{kF_{S}}{GA} \, \mathrm{d}x + \overline{F}_{N} \, \frac{F_{N}}{EA} \, \mathrm{d}x + \overline{T} \, \frac{T}{GI_{P}} \, \mathrm{d}x \right)$$

说明: 应用上式计算位移时需注意

- 1. 右端的项目根据具体情况来定,不一定每项都有对于桁架问题,公式右端只剩轴力这一项
- 2. 单位力是广义力,视需确定的位移而定
- 3. 计算结果为正,说明所求位移与单位力指向一致计算结果为负,说明所求位移与单位力指向相反
- 4. 积分遍布整个结构

例2 用单位载荷法求AB间的相对位移(各杆的拉压刚度为EA,长度均为a)



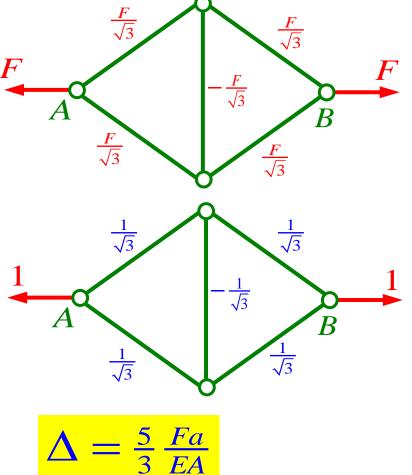
解:用单位载荷法

- 在AB点施加一对单位力(如图)
- 分别计算在实际载荷和单位载荷 作用下杆系各杆的内力
- 利用单位载荷法公式计算位移

桁架结构:
$$1 \cdot \Delta = \int_{l} \bar{F}_{N} \frac{F_{N}}{EA} dx$$

$$\Delta = \sum_{i=1}^{\infty} \overline{F}_{Ni} \frac{F_{Ni}l_i}{EA}$$

$$= \frac{1}{\sqrt{3}} \cdot \frac{\frac{F}{\sqrt{3}} \cdot a}{EA} \times 4 + \left(-\frac{1}{\sqrt{3}}\right) \cdot \frac{\left(-\frac{F}{\sqrt{3}}\right) \cdot a}{EA}$$



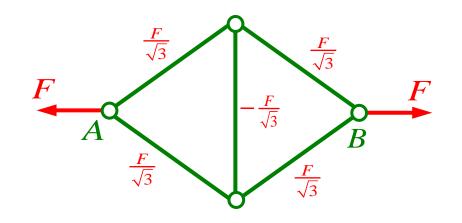
$$\Delta = \frac{5}{3} \frac{Fa}{EA}$$

本题也可用卡氏第二定理

$$\Delta = \frac{\partial V_{\varepsilon}}{\partial F}$$

$$V_{\varepsilon} = \sum_{i=1}^{5} \frac{F_{Ni}^{2} \cdot l_{i}}{2EA}$$

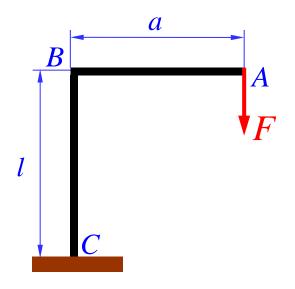
$$= \sum_{i=1}^{5} \frac{\left(\frac{F}{\sqrt{3}}\right)^{2} \cdot a}{2EA} = \frac{5F^{2}a}{6EA}$$



$$\Delta = \frac{\partial V_{\varepsilon}}{\partial F} = \frac{5Fa}{3EA}$$

结果与单位载荷法相同!

例3 图示刚架的自由端A作用集中载荷F。刚架各段的抗弯刚度为EI。若不计轴力和剪力对位移的影响,试用单位载荷法计算A点的铅垂位移 w_A 及截面B的转角 θ_B 。



解(一): 求*w_A*

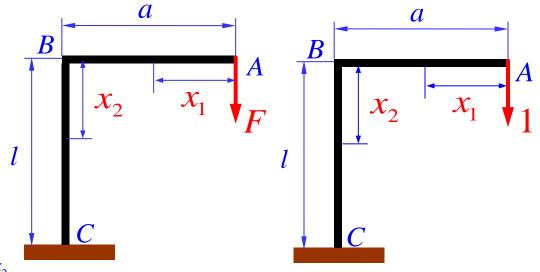
刚架弯矩的正负:

从外载荷作用和单位力作 用中,任意规定其中一个弯矩 的方向是正的,则另外一个的 弯矩:同向为正,反向为负。

$$w_{A} = \int_{0}^{a} \frac{\overline{M}(x_{1})M(x_{1})}{EI} dx_{1} + \int_{0}^{l} \frac{\overline{M}(x_{2})M(x_{2})}{EI} dx_{2}$$

$$= \frac{1}{EI} \left[\int_{0}^{a} (-x_{1})(-Fx_{1}) dx_{1} + \int_{0}^{l} (-a)(-Fa) dx_{2} \right]$$

$$= \frac{F}{EI} \times \frac{a^{3}}{3} + \frac{F}{EI} \times a^{2}l = \frac{Fa^{2}}{3EI}(a+3l)$$



$$BC$$
段: $M(x_2) = -Fa$ $\overline{M}(x_2) = -a$

AB段: $M(x_1) = -Fx_1$ $\bar{M}(x_1) = -x_1$

A点位移为正,即方向与单位力相同(垂直向下)

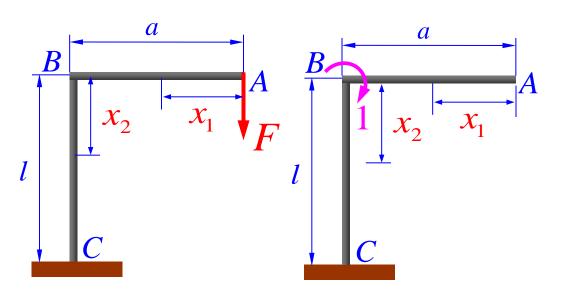
解(二): 求
$$\theta_{B}$$

AB段

$$M\left(x_{1}\right) = -Fx_{1} \qquad \overline{M}\left(x_{1}\right) = 0$$

BC段

$$M(x_2) = -Fa \qquad \overline{M}(x_2) = -\overline{x}$$



$$\theta_{B} = \int_{0}^{a} \frac{\overline{M}(x_{1})M(x_{1})}{EI} dx_{1} + \int_{0}^{l} \frac{\overline{M}(x_{2})M(x_{2})}{EI} dx_{2} = 0 + \frac{1}{EI} \int_{0}^{l} (-1)(-Fa) dx_{2} = \frac{Fal}{EI}$$

B截面转角与单位力偶的方向相同,即为顺时针方向。

§ 13.8 计算莫尔积分的图乘法

单位载荷法的求解中,经常需要计算下列积分

$$\Delta = \int_{l} \frac{M(x)\overline{M}(x)}{EI} dx$$

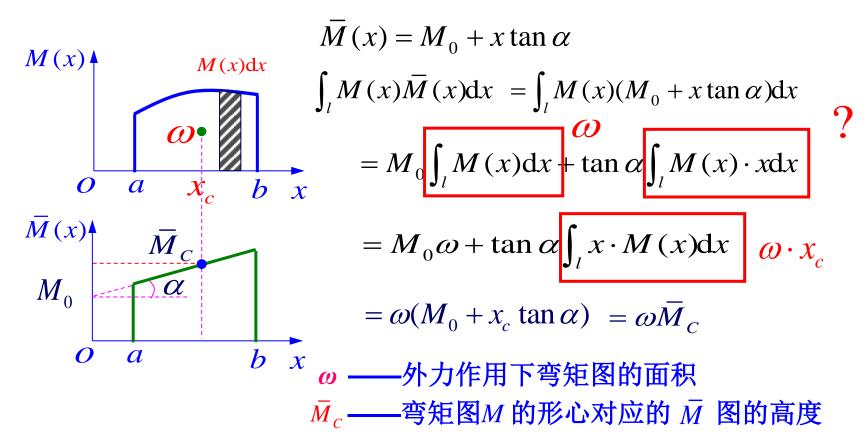
在等截面直杆的情形下,EI为常量,这样就只需计算积分

$$\int_{I} M(x) \overline{M}(x) dx$$

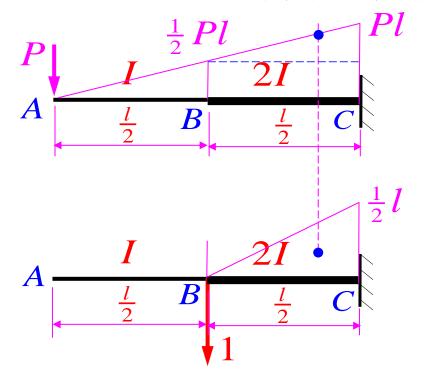
直杆在单位力或单位力偶作用下,其内力图必是直线或折线。

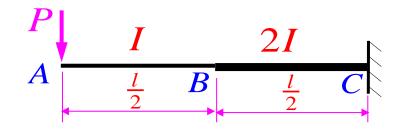


直杆在单位力或单位力偶作用下,其内力图必是直线或折线。



例4 用单位载荷法(图乘法)求图示梁B点的挠度和A点的转角,不计剪切变形的影响,梁材料的弹性模量为E。



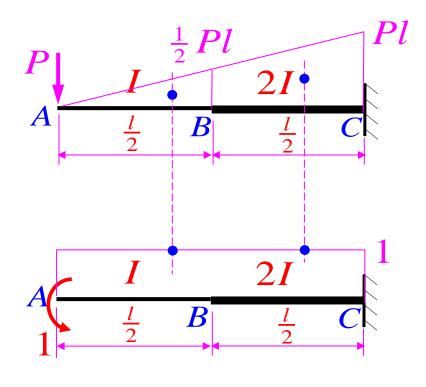


解(一):求B点的挠度

- (1) 作外载荷作用下的弯矩图
- (2) 在B点施加单位力,并作弯矩图

用图乘法

$$W_B = \frac{1}{E \times 2I} \times \left(\frac{1}{2} \times \frac{l}{2} \times \frac{l}{2}\right) \times \left(\frac{1}{2}Pl + \frac{2}{3} \times \frac{1}{2}Pl\right) = \frac{5Pl^3}{96EI}$$



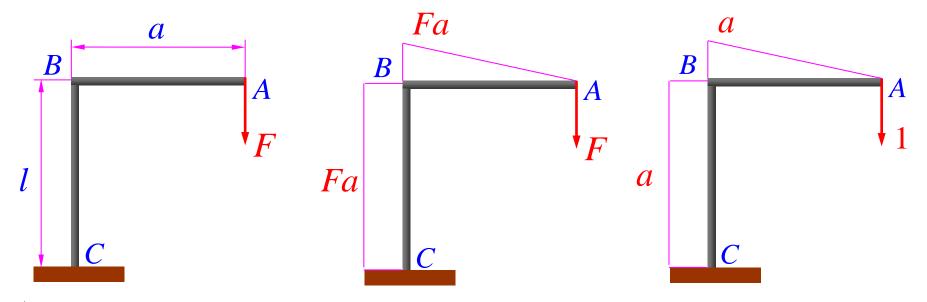
解(二): 求A截面的转角

- (1) 作外载荷作用下的弯矩图
- (2) 在A端施加单位力矩,并作弯矩图 利用图乘法(因弯曲刚度不同,分两 段计算)

$$\theta_{A} = \frac{1}{EI} \times \left(\frac{1}{2} \times \frac{l}{2} \times \frac{1}{2} Pl\right) \times 1$$

$$+ \frac{1}{2EI} \times \left[\frac{1}{2} \times \left(\frac{1}{2} Pl + Pl\right) \times \frac{l}{2}\right] \times 1 = \frac{5Pl^{2}}{16EI}$$

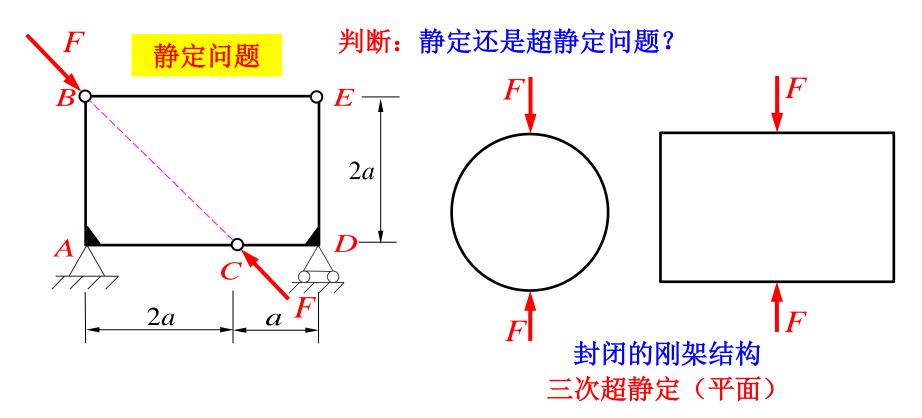
例5 用图乘法求图示结构中A截面的铅垂位移。

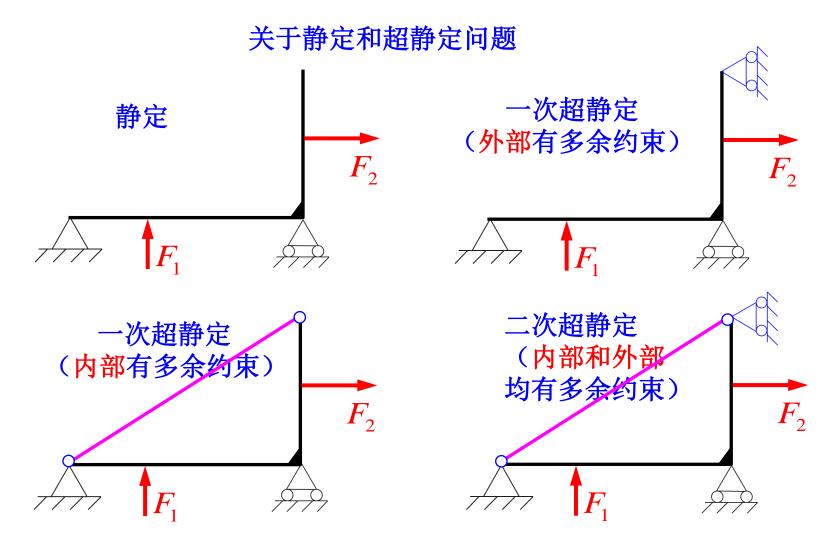


解:作弯矩图

$$W_{Ay} = \frac{1}{EI} \times \left[\left(\frac{1}{2} Fa \times a \right) \times \left(\frac{2}{3} a \right) + \left(Fa \times l \right) \times a \right] = \frac{F}{EI} \times \left(\frac{a^3}{3} + a^2 l \right) = \frac{Fa^2}{3EI} (a + 3l)$$

例6 图示结构,各杆的弯曲刚度为*EI*,不计轴力和剪力对位移的影响。 用单位载荷法计算铰*B*、*C*间的相对位移和*C*点的铅垂位移。



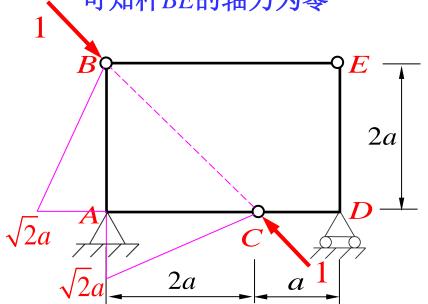


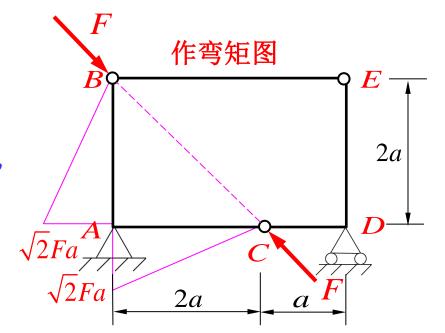
解: 取整体分析,可知支座A和D处的 约束力均为零

杆BE是二力杆

取CDE部分研究,对C点取矩平衡,

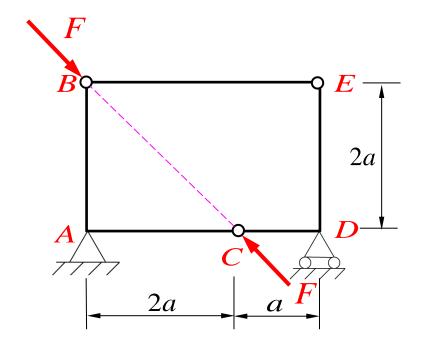
可知杆BE的轴力为零

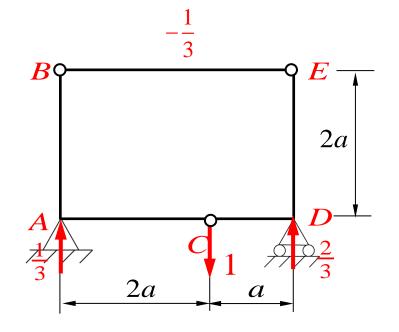




1. 铰B、C间的相对位移

$$w_{BC} = \frac{1}{EI} \times \left(\frac{1}{2} \times \sqrt{2}Fa \times 2a\right) \times \left(\frac{2}{3} \times \sqrt{2}a\right) \times 2$$
$$= \frac{8Fa^{3}}{3EI}$$



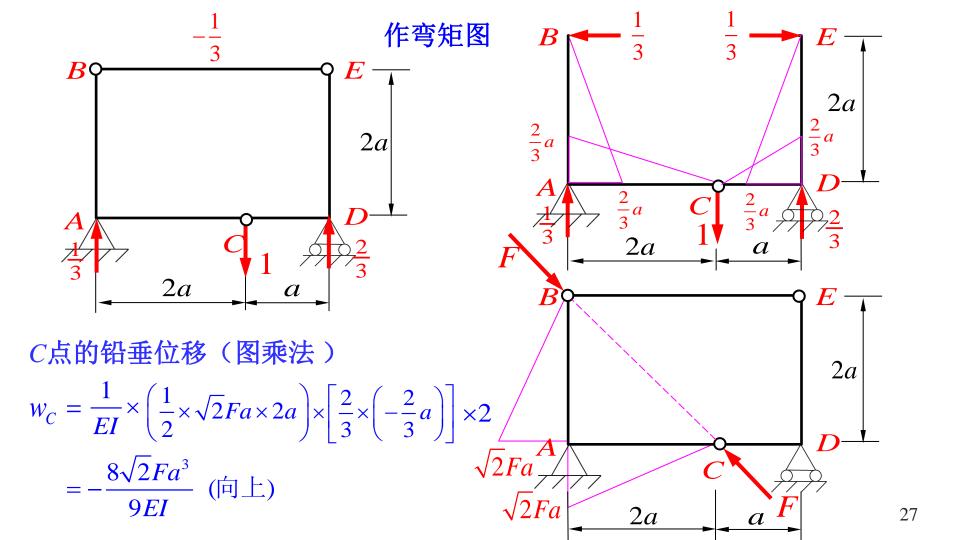


2. C点的铅垂位移

(1) 在C处施加单位力

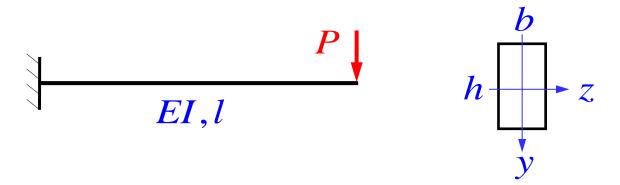
- (2) 确定支座A和D处的约束力
- (3) 取CDE部分研究,对C点取矩平衡,可知杆BE的轴力 $F_{BE} = -\frac{1}{3}$ (压)
- (4) 作弯矩图





§ 13.9 剪力对梁弯曲位移的影响

例7 求图示矩形截面悬臂梁自由端的挠度,梁的弯曲刚度为*EI*,切变模量为*G*,长度为*l*。试分别讨论考虑和不考虑剪切变形对计算结果的影响。



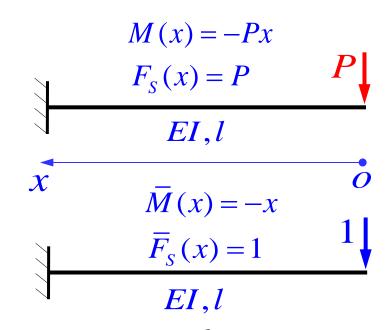
解:用单位载荷法求端点的位移

- 1. 在自由端施加一单位力(如图)
- 2. 分别计算在实际载荷和单位载荷作用下杆系各杆的内力
- 3. 利用单位力法公式计算位移

$$1 \cdot \Delta = \int_{I} (\overline{M} \, \frac{M}{EI} \, \mathrm{d}x + \overline{F}_{s} \cdot \frac{kF_{s}}{GA} \, \mathrm{d}x)$$

$$\Delta = \int_0^l \left[(-x) \cdot \frac{(-Px)}{EI} \, \mathrm{d}x + 1 \cdot \frac{kP}{GA} \, \mathrm{d}x \right]$$

$$\Delta = \frac{Pl^3}{3EI} + \frac{kPl}{GA}$$



矩形截面:
$$k = \frac{6}{5}$$

实心圆形截面:
$$k = \frac{10}{9}$$

薄壁圆环截面:
$$k=2$$

关于截面修正因数k的确定:

$$\mathrm{d}\lambda = \frac{kF_{\mathrm{S}}\mathrm{d}x}{GA}$$

用能量方法(只考虑剪力作用情形):

$$dW = \frac{1}{2} F_{S} \cdot d\lambda = \frac{k(F_{S})^{2} dx}{2GA}$$

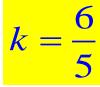
$$S^* = \frac{b}{2} \left(\frac{h^2}{4} - y^2 \right)$$

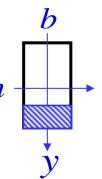
形 🕻

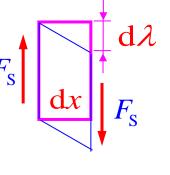
$$dV_{\varepsilon} = \int_{\Delta V} v_{\varepsilon} \cdot dV = \int_{\Delta V} \frac{\tau^{2}}{2G} \cdot dV = \int_{l} \int_{A} \frac{\left(\frac{F_{S} \cdot S^{*}}{I_{z}b}\right)^{2}}{2G} \cdot dA \cdot dx$$

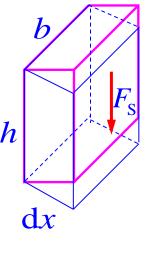
$$= \frac{(F_{S})^{2} dx}{2G(I_{z}b)^{2}} \int_{-\frac{h}{2}}^{\frac{h}{2}} \left[\frac{b}{2} \left(\frac{h^{2}}{4} - y^{2} \right) \right]^{2} \cdot b dy$$

$$(\frac{1}{8})^2 dx$$









讨论:
$$\Delta = \frac{Pl^3}{3EI} + \frac{kPl}{GA}$$
 矩形截面: $k = \frac{6}{5}, I = \frac{1}{12}bh^3$

$$\Delta = \frac{Pl^3}{3EI} + \frac{kPl}{GA} = \frac{Pl^3}{3E(\frac{1}{12}bh^3)} + \frac{\frac{6}{5}Pl}{GA} = \frac{Pl}{EA} \left[4(\frac{l}{h})^2 + \frac{6}{5}\frac{E}{G} \right]$$

长钢梁:
$$\frac{E}{G} = 2(1 + \mu) \approx 2.5$$
, $\frac{l}{h} > 5$ (工程中的梁一般有 $l > 10h$) (1) $\diamondsuit l = 10h$:

考虑剪切变形:
$$\Delta = 403 \frac{Pl}{EA}$$
, 不考虑剪切变形: $\Delta_1 = 400 \frac{Pl}{EA}$ 相对误差 $\frac{\Delta_1 - \Delta}{\Lambda} = \frac{400 - 403}{403} = -0.74\%$

(2) �*l*=5*h*:

考虑剪切变形:
$$\Delta = 103 \frac{Pl}{EA}$$
, 不考虑剪切变形: $\Delta_1 = 100 \frac{Pl}{EA}$ 相对误差 $\frac{\Delta_1 - \Delta}{\Delta_1} = \frac{100 - 103}{102} = -2.91\%$

谢谢各位!

作业 P128: 13.15、13.18(b) (第十三章) P133-134: 13.39

对应第6版题号 P120: 13.15; P121: 13.18(b); P126: 13.39 下节课讲 第十四章 超静定结构