
3-2 物系平衡问题

2.1 物系平衡问题

- 刚体系平衡化为单刚体平衡

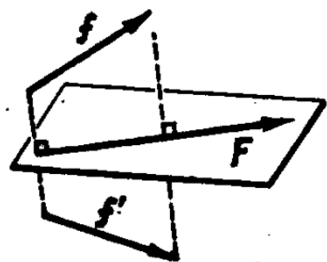
至此，单刚体的平衡问题已得以解决，包括单刚体的平衡条件、独立平衡方程个数，以及可解性判定等。原则上，通过解除约束并施加约束反力，将刚体系拆分成一系列单刚体后，就可以按照单刚体平衡问题来处理；又，将刚体系任意拆分、施加约束反力并刚化后，也可视为单刚体平衡问题来处理。因此，事实上，刚体系的平衡问题也已得以解决。但鉴于该问题的重要性，还要详尽讨论之。

- 可变形物系平衡 vs. 刚体系平衡

可以应用刚化原理，将可变形物系平衡问题化为刚体系平衡问题来处理；对变形较小的可变形物系，可在原始位置（未变形位置）列写平衡方程。因此，之后，不再强调刚体系，而只说物（体）系。

2.1 物系平衡问题

这里，主要研究平面力系作用下的物系平衡问题。这一方面是由于，平面力系本身的重要性，另一方面是由于，所采用的方法可直接推广到空间力系情形。平面力系之所以重要，原因有二：其一，在许多实际问题中，各力作用线本来就处于同一平面内；其二，在另一些问题中，作用于物系上的是空间力系，但它对称于某个平面，因而可简化为平面力系。例如，可将对称两力合成为平面内的一个单力。



• 本节纲要

- 首先讨论平面物系平衡问题的可解性判定；
- 而后，通过算例阐明求解过程和分析技巧，特别强调一类特殊的、在工程中广为采用的刚体系——桁架；

2.1 物系平衡问题

• 物系平衡问题的可解性判定

物系平衡问题的**正向提法**是：

对于结构，已知外加力，求各约束反力；

对于机构，已知外加力，求平衡位置和各约束反力。

可解性是指：对于结构，是否能由平衡条件解出各约束反力；对于机构，是否能由平衡条件解出平衡位置和各约束反力

对于结构，将物系的所有单体在约束处拆开，并在拆除约束处施加约束反力；
对于机构，除了施加约束反力外，明确平衡位置的独立描述坐标。根据物系包含单体的个数和受力形式，**算出**总共可列的独立平衡方程个数。

对于结构，**数出**约束反力个数，将独立平衡方程个数与约束反力个数相**比较**；

对于机构，**数出**约束反力个数和独立描述坐标个数，将独立平衡方程个数与二者之和相**比较**。

据此，就能判定问题的可解性。

2.1 物系平衡问题

• 物系平衡问题的可解性判定

考虑一个由 n 个平面单体通过 m 个独立约束（只有这 m 个独立约束，别无其它约束）组成的平面物系。每个单体有3个独立描述坐标，物系的独立描述坐标数目为 $3n-m$ 。

(1) 如果 $3n-m>0$ ，体系为机构。每个平面单体可列写3个独立平衡方程，总共可列写 $3n$ 个独立平衡方程；约束力个数等于约束个数 m ，也即约束减少的独立描述坐标数目；确定平衡位置的独立描述坐标有 $3n-m$ 个；由此知，机构平衡问题可解！

(2) 如果 $3n-m=0$ ，体系为结构。 n 个单刚体可以列写 $3n$ 个独立平衡方程，约束力个数恰等于 $3n$ ，问题可解！此类物系可由平衡方程定解（静力可定），称为**静定结构**。

独立约束的个数不会超过 $3n$ ，因此，上述分类讨论业已完成。这里，研究如下情形：除了包含 $3n$ 个独立约束外，还包含 s 个额外的不独立约束。此时， n 个单刚体可以列写 $3n$ 个独立平衡方程，约束力个数 $3n+s>3n$ ，问题不可解！此类物系无法通过平衡方程定解（静力不可定），称该物系为静不定结构或**超静定结构**（注意，“静不定”这个词，有结构不定之意，应回避之）。额外的不独立约束个数称为**超静定次数**，也即约束冗余度。

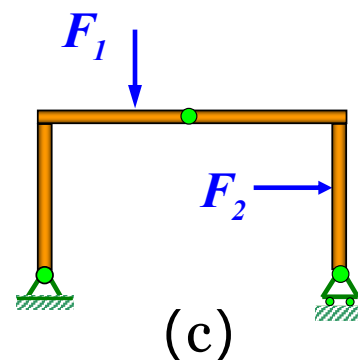
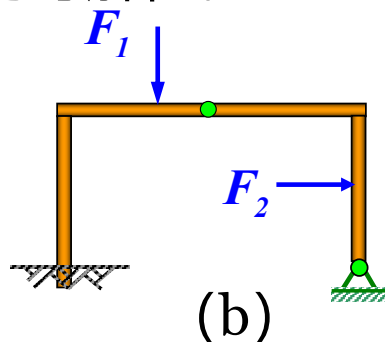
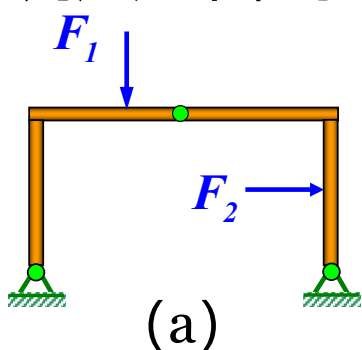
2.1 物系平衡问题

• 物系平衡问题的可解性判定



思考

判定如下物系平衡问题的可解性。



答：

物系由两个承受平面力系的单体构成，独立平衡方程个数为 $3n = 3 \times 2 = 6$

图 (a) , $m=2+2+2=6$ (每个铰链有2个约束力) , 为静定结构, 可解。

图 (b) , $m=3+2+2=7$ (固定端有3个约束力) , 为超静定结构, 不可解, 超静定次数为1。

图 (c) , $m=2+2+1=5$ (可动铰链有1个约束力) , 为机构, 平衡位置的独立描述坐标为1, 可解。

2.1 物系平衡问题

• 物系平衡问题的可解性判定

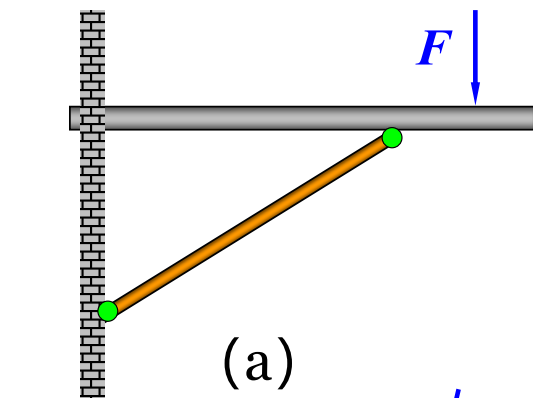


思考

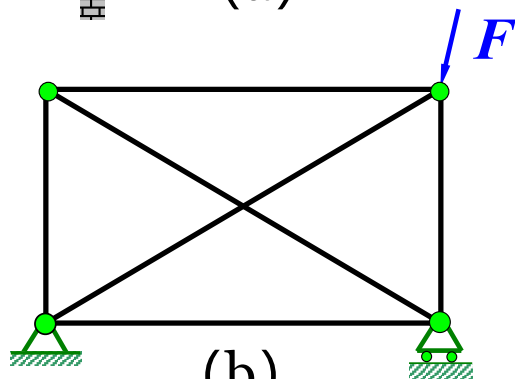
判定物系是否静定。



答 8



(a)



(b)

在图 (a) 中, $3n=3\times 2=6$, $m=3+2+2=7$ (固定端有3个约束力, 中间铰链和固定铰链分别有2个约束力), 为超静定结构, 超静定次数为1。

在图 (b) 中, $3n=3\times 6=18$, $m=2\times(2+2+2+2)+2+1=19$ (先不看外界固定铰链和可动铰链, 体系共有四个复铰, 每个复铰相当于两个单铰, 共有 $2\times(2+2+2+2)$ 个约束力; 外界固定铰链有2个约束力, 外部可动铰链有1个约束力), 为超静定结构, 超静定次数为1。如果该物系仅在结点处 (销钉上) 受力, 各杆件均为二力杆, 此时, 可将之视为平面上四个点的平衡问题。总共可列 $2\times 4=8$ 个独立平衡方程 (平面上的每个点可列2个独立平衡方程), 约束力的个数等于二力杆的根数 (每根二力杆有一个约束力) 加上外部约束个数, 即 $m=6+2+1=9$, 也是超静定结构, 超静定次数为1。这种由二力杆铰接而成, 且外加力作用于结点的特殊物系称为桁架, 之后将会细致讨论。

这里强调指出, 机构、结构 (静定和超静定) 是物系的固有属性, 不会因视点的不同而有所不同。

2.1 物系平衡问题

• 物系平衡问题的规范求解

至此，我们已弄清了物系的可解性判定问题。

- 对于机构平衡问题，直接拆分之成为一系列单刚体，列写所有独立平衡方程，由此直接求解约束力和平衡位置（需要确定平衡位置时，涉及到非线性代数方程组求解）；
- 对于静定结构平衡问题，直接拆分之成为一系列单刚体，列写所有独立平衡方程，由此直接求解约束力（位置确定，仅涉及线性代数方程组求解）；
- 对于超静定结构平衡问题，无法由静力平衡方程给出所有约束力

2.1 物系平衡问题

• 物系平衡问题求解步骤

无疑地，上述方法具有规范性，特别适合计算机流程化分析。但对于较简单的问题，掌握一些技巧常可以快速求解问题，或对结果进行快速检验。这里，就通过典型算例来研究物系平衡问题。面对物系平衡问题，应首先判定其可解性，再具体求解之。求解步骤如下：

- (1) 根据具体问题的已知条件和所求目标，确定“先求什么，后求什么”的整体思路，先整体后局部，或先局部后整体（对于整体静定型问题，可从整体开始；对于整体超静定问题，可从局部开始）；
- (2) 选取研究对象，画出受力图（注意力系的简化条件：在单刚体上，直接简化；对于多刚体，刚化后再简化）；
- (3) 适当选取投影轴和取矩轴，列出独立平衡方程求解（尽量选与多个未知力垂直的轴为投影轴，与多个未知力共面的轴为取矩轴，从而能一个式子求解一个未知数，尽量不解联立方程）。

2.1 物系平衡问题

• 算例——例1



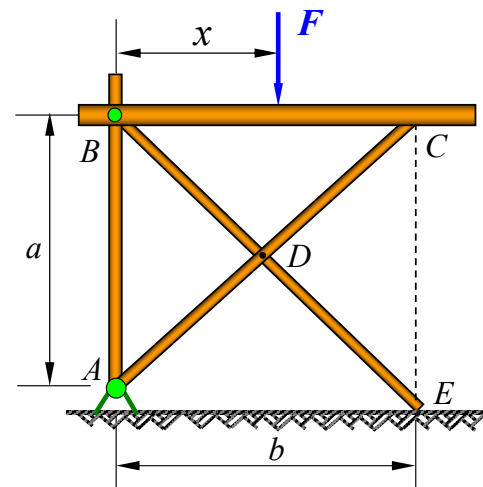
整体静定型。如图所示物系， C 、 E 处光滑接触，销钉 A 、 B 穿透各构件。已知尺寸 a 、 b ，铅垂力 F 竖直作用于 x 位置，不计各构件自重。试求 AB 杆的受力。



解 8

可解性判定。 $3n=3\times 4=12$ ， $m=2\times 2$ （ B 处复铰相应于两个单铰） $+2$ （ A 处单铰） $+2$ （ D 处单铰） $+1$ （ E 处光滑接触） $+1$ （ C 处光滑接触） $+2$ （ A 处外部固定铰链） $=12$ ，为静定结构，可解。

以整体为研究对象（以后见到这句话，应理解为：取整体为隔离体，刚化之视为一个单刚体），可以列写3个独立平衡方程，共有2（ A 处外部固定铰链） $+1$ （ E 处光滑接触） $=3$ 个约束力，因此，为整体静定型。



2.1 物系平衡问题

• 算例——例1

以整体为研究对象，受力如图

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

$$\sum M_E = 0 \quad F(b-x) - F_{Ay}b = 0 \quad \longrightarrow \quad F_{Ay} = \frac{b-x}{b}F$$

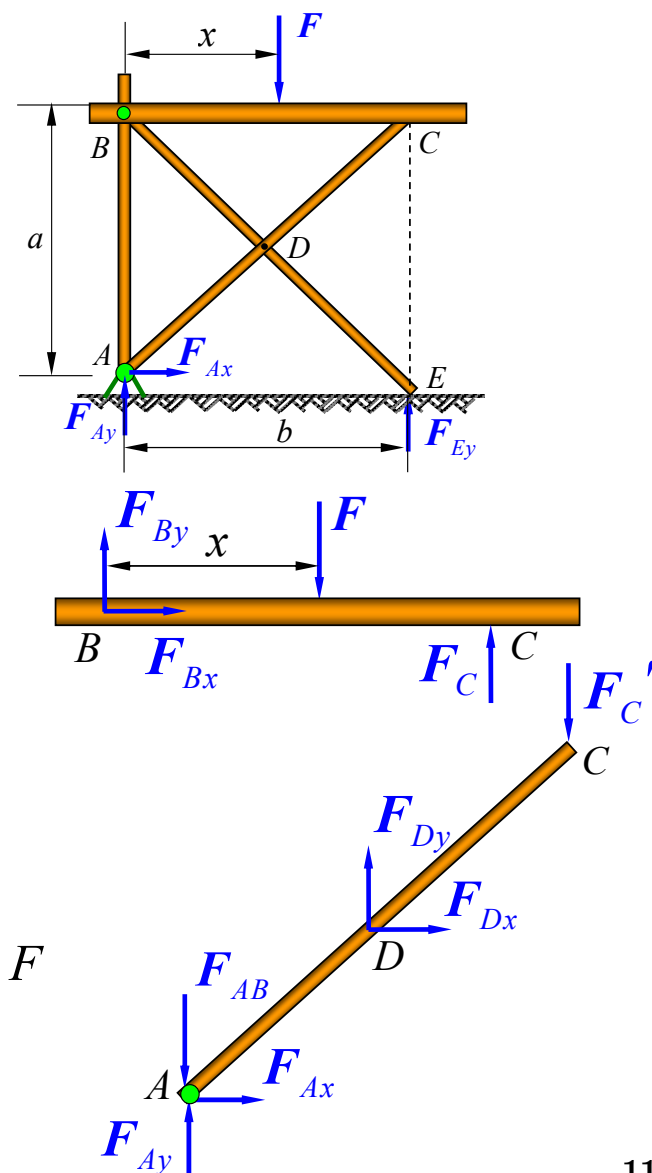
以BC杆为研究对象，受力如图

$$\sum M_B = 0 \quad F_C b = Fx \quad \longrightarrow \quad F_C = \frac{Fx}{b}$$

以AC杆为研究对象，受力如图

$$\sum M_D = 0 \quad F_{AB} \frac{b}{2} = (F_{Ay} + F_C) \frac{b}{2} \quad \longrightarrow \quad F_{AB} = \frac{b-x}{b}F + \frac{Fx}{b} = F$$

注释：细致观察发现，上述体系具有运动可能性。这涉及单边约束问题，在分析力学中会再次提及。



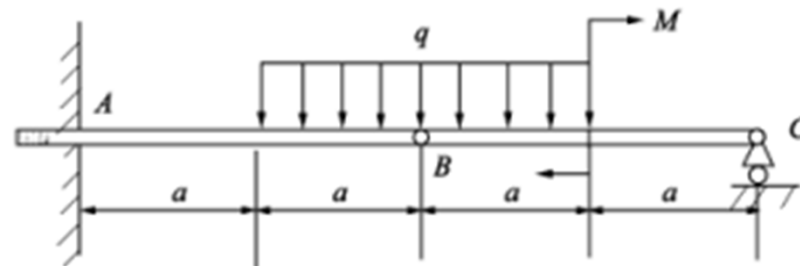
2.1 物系平衡问题

• 算例——例2



例题

局部静定型。如图所示物系。已知分布荷载 q ，集中力偶 M ，尺寸 a 。试求固定端 A 及可动铰 C 处的约束力。



解 8

可解性判定。 $3n=3\times 2=6$ ， $m=3+2+1=6$ ，
结构静定结构。

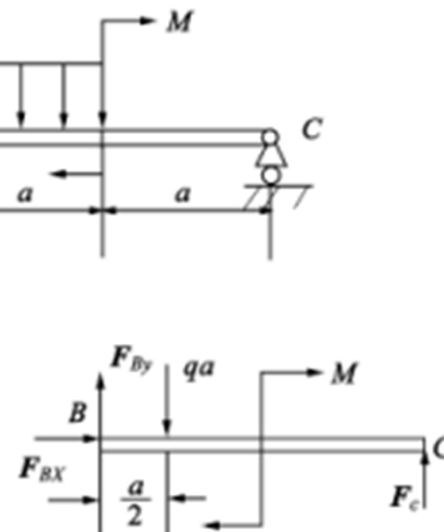
以整体为研究对象，可以列写3个独立平衡方程，共有3（ A 处固定端）+1（ E 处可动铰链）=4个约束力，因此，为整体超静定型。

2.1 物系平衡问题

• 算例——例2

以杆BC为研究对象，受力如图（注意，在单刚体BC上，分布力系简化为一个集中力）

$$\sum M_B = 0 \quad F_C \times 2a - qa \frac{a}{2} - M = 0 \quad \longrightarrow \quad F_C = \frac{qa}{4} + \frac{M}{2a}$$

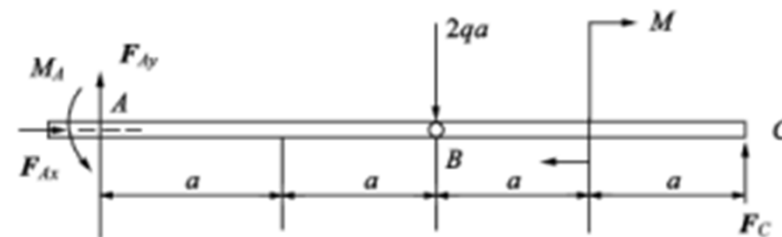


再以整体为研究对象，受力如图（注意，刚化之视为单刚体，分布力系简化为一个集中力）

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

$$\sum F_y = 0 \quad F_{Ay} + F_C - 2qa = 0 \quad \longrightarrow \quad F_{Ay} = \frac{7qa}{4} - \frac{M}{2a}$$

$$\sum M_A = 0 \quad M_A + F_C 4a - 2qa 2a - M = 0 \quad \longrightarrow \quad M_A = 3qa^2 - M$$



2.1 物系平衡问题

• 算例——例3



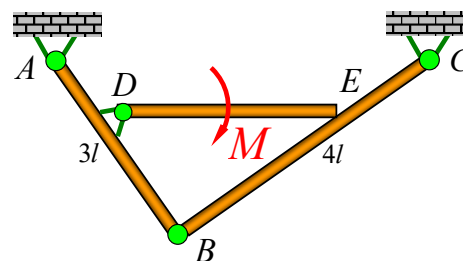
平面力偶系。图 (a) 所示物系，杆 DE 的 D 端铰接， E 端光滑接触， $DE \parallel AC$ ， $AB = 3l$ ， $BC = 4l$ ， $\angle B = 90^\circ$ ，力偶矩为 M 。试求 A 、 C 处的约束力。



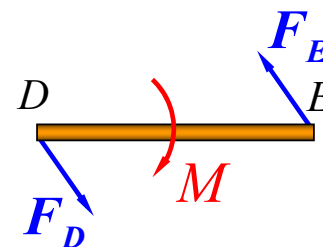
可解性判定。 $3n = 3 \times 3 = 9$ ， $m = 2 \times 4 + 1 = 9$ ，为静定结构。
物系为整体超静定型。

以杆 DE 为研究对象，受力如图 (b)

$F_E \perp BC$ ，与 AB 杆平行， F_D 必与 F_E 组成一力偶



图(a)



图(b)

2.1 物系平衡问题

• 算例——例3

以杆AB为研究对象，受力如图 (c)

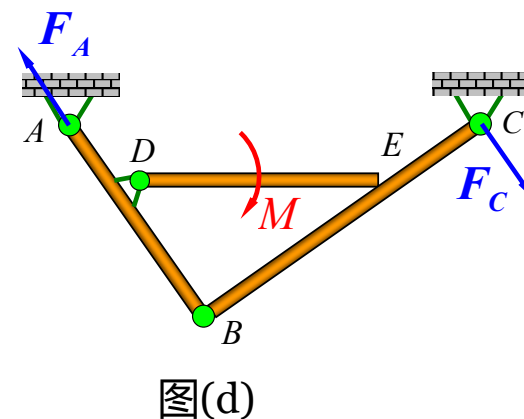
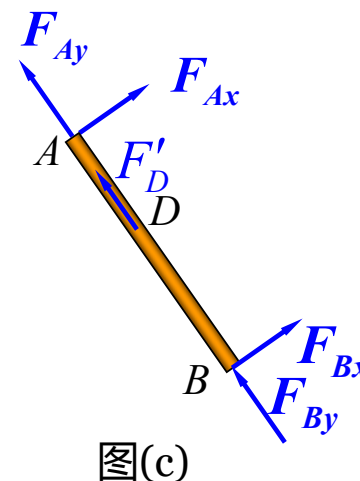
$$\sum M_B = 0 \quad F_{Ax} = 0 \quad (\text{亦可由三力平衡汇交得知})$$

以整体为研究对象，受力如图 (d)

因铰A对AB杆约束力为 F_A ，方向沿AB，它必与铰C对BC杆约束力 F_C 组成一力偶


$$\sum M = 0 \quad \longrightarrow \quad F_C = F_A = \frac{M}{4l}$$


方向如图所示



2.1 物系平衡问题

• 算例——例4

 **例题** 平面多跨。平面刚架如图 (a) 所示，受水平力 F 的作用，不计各构件自重。试求支座 A 、 B 、 C 、 D 处的约束力。

 **解：** 可解性判定。 $3n=3\times 4=12$ ， $m=2\times 5+1+1=12$ ，为静定结构。

物系为整体超静定型。依次研究构件 CFG 、 BEF 和 AE ，受力如图 (b)。由 AE 构件的力三角形封闭，可知：

$$F_A = F_E = \frac{\sqrt{2}}{2} F$$

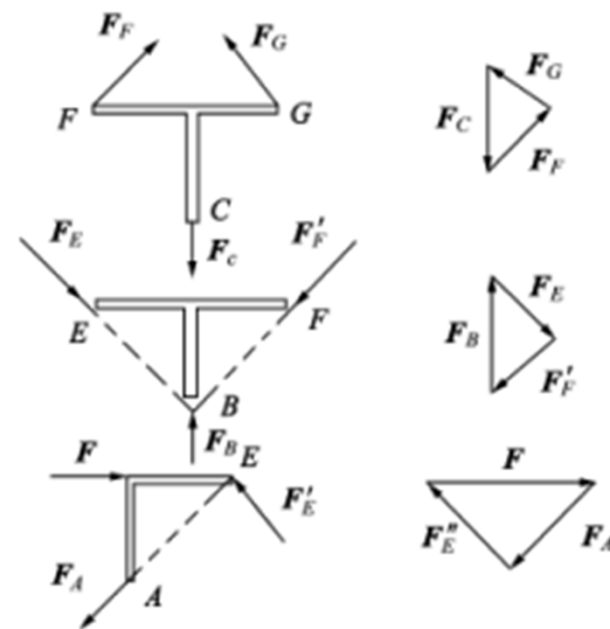
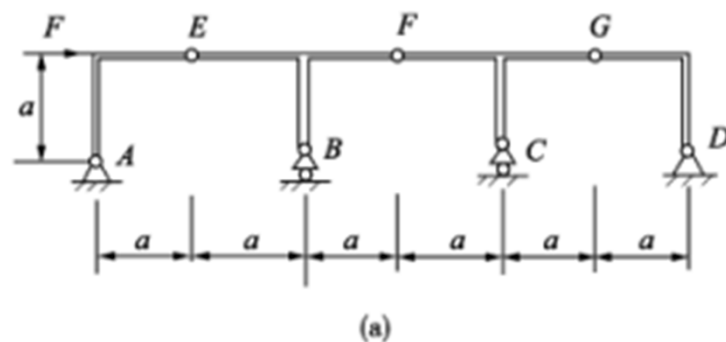
由 BEF 构件的力三角形封闭，可知：

$$F_B = \sqrt{2} F_E = F, F_F = F_E = \frac{\sqrt{2}}{2} F$$

由 CFG 构件的力三角形封闭，可知：

$$F_C = \sqrt{2} F_F = F, F_G = \frac{\sqrt{2}}{2} F_C = \frac{\sqrt{2}}{2} F = F_D \quad (b)$$

注释：平衡的几何条件特别适用于求解三力平衡问题，对包含多于三力的问题，力多边形十分复杂，宜列写平衡方程求解。



2.1 物系平衡问题

• 算例——例5



例题

平面多层。三层铰结构如图，已知 $F_1 = F_2 = F$ ，不计自重。试求铰支座A、B的约束力。



解：可解性判定。 $3n = 3 \times 6 = 18$ ， $m = 2 \times 7 + 2 + 2 = 18$ ，为静定结构。

物系为整体超静定型。以整体为研究对象，受力如图

$$\sum M_B = 0 \quad F_{Ay} \cdot 2a + F \cdot 3a - Fa = 0 \quad \longrightarrow \quad F_{Ay} = -F$$

$$\sum F_y = 0 \quad F_{Ay} + F_{By} - F = 0 \quad \longrightarrow \quad F_{By} = 2F$$

$$\sum F_x = 0 \quad F_{Ax} + F_{Bx} + F = 0$$

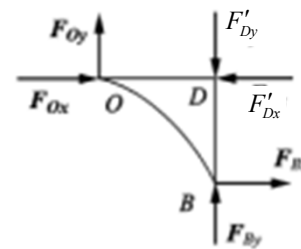
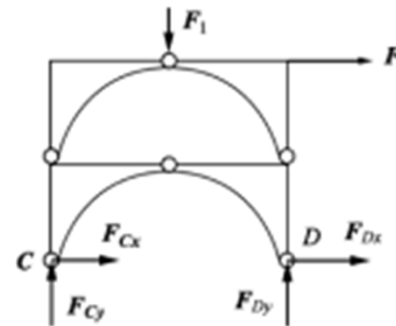
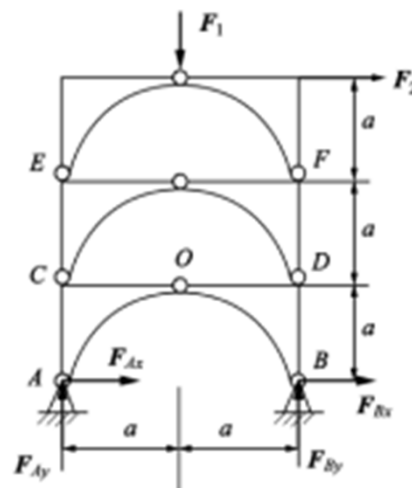
以上边两层为研究对象，受力如图

$$\sum M_C = 0 \quad F_{Dy} \cdot 2a = Fa + F \cdot 2a \quad \longrightarrow \quad F_{Dy} = \frac{3}{2}F$$

以构件OBD为研究对象，受力如图

$$\sum M_O = 0 \quad F_{Bx} \cdot a + F_{By} \cdot a = F_{Dy} \cdot a \quad \longrightarrow \quad F_{Bx} = \frac{3}{2}F - 2F = -\frac{1}{2}F$$

$$\longrightarrow F_{Ax} = -\frac{F}{2}$$



2.1 物系平衡问题

- 一类特殊的物系——桁架

桁架是由二力杆铰接而成，且外加力作用于结点上的特殊物系，是一大类工程结构的简化模型。

若各杆轴线共面，且外加力作用在该平面内，称为**平面桁架**。

工程中校核桁架的强度时，需知道各杆件的内力。计算桁架内力时，按选取的研究对象不同，常采用如下两种方法：**结点法**和**截面法**。

结点法：依次选销钉为研究对象；

截面法：假想将桁架截开，研究一部分的平衡。

注意，各杆受拉、压作用，为规范起见，规定：首先假设杆件受拉，若算出负值则表示受压。一旦设定受拉方向后，不再因计算得出负值而改变设定好的箭头方向。

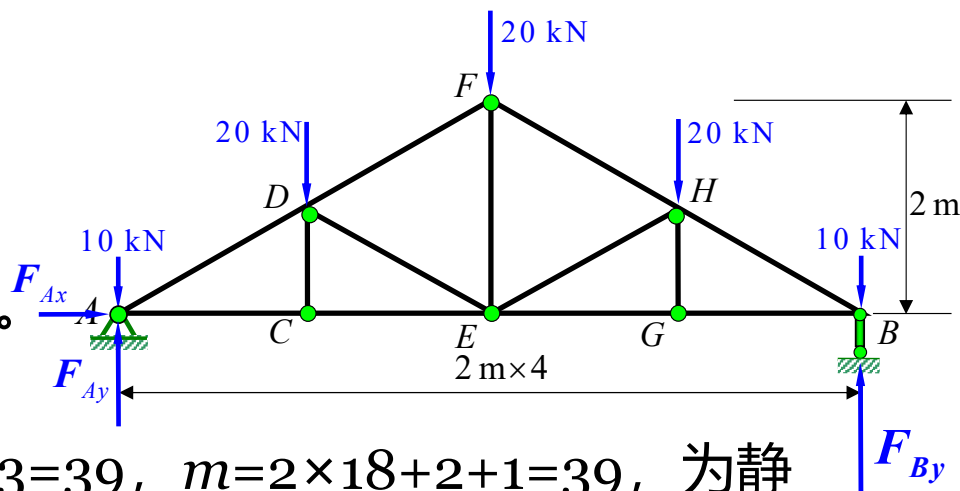
2.1 物系平衡问题

• 一类特殊的物系——桁架



例题

结点法。图示屋架，试求各杆件的内力。



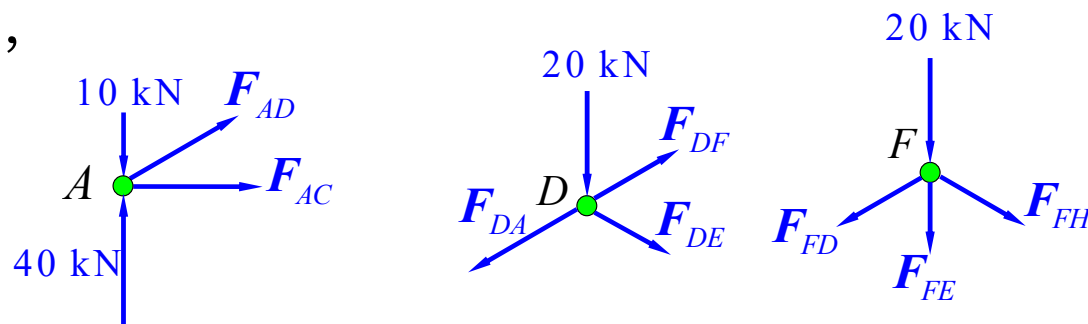
解 8 可解性判定。视为平面刚体系， $3n=3\times 13=39$ ， $m=2\times 18+2+1=39$ ，为静定结构；视为平面点系， $2\times 8=16$ ， $m=13+2+1=16$ ，为静定结构。

该桁架为整体静定型。以整体为研究对象，受力如图，求得A、B支座的约束力：

$$F_{Ax} = 0, F_{Ay} = 40\text{kN}, F_{By} = 40\text{kN}$$

由于对称性（结构形式对称、载荷对称），只需考虑半边（以左半边为例）。考察结点C，知 $F_{DC} = 0$ 。依次考察结点A、D、F，受力如图。各结点均受平面汇交力系作用，列出各自的平衡方程 $\sum F_x = 0, \sum F_y = 0$ ，

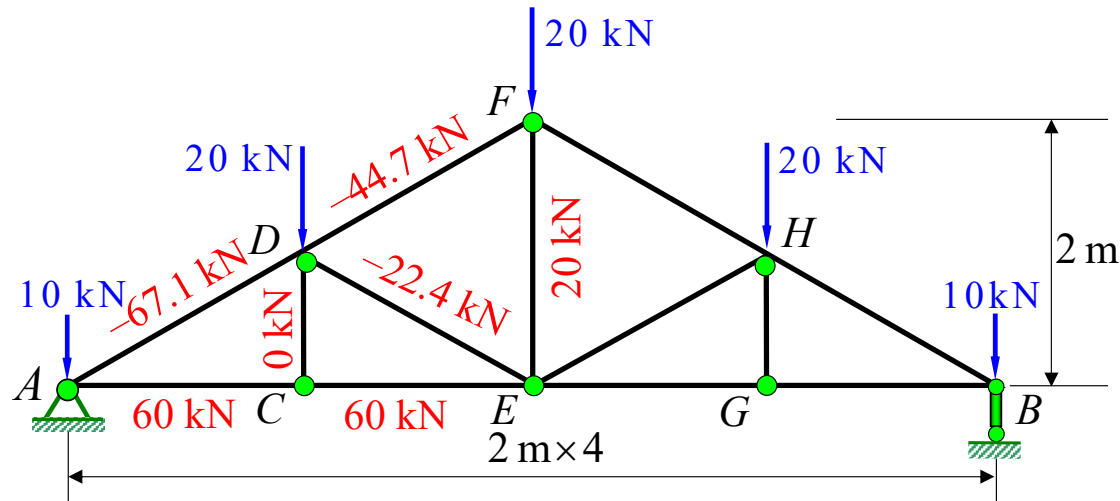
依次求得各杆件的内力。



2.1 物系平衡问题

- 一类特殊的物系——桁架

各杆内力结果标示于图中，其中，负号表示受压。



2.1 物系平衡问题

• 一类特殊的物系——桁架

注释：可以对每个结点列写两个独立平衡方程，每个独立平衡方程均建立了约束力（内部约束力（杆件内力）和外部约束力）和外加力的线性代数关系，并涉及桁架的几何信息。整理之可得如下矩阵方程：

$$[\mathbf{B}]_{s \times s} \begin{bmatrix} \text{约} \\ \text{束} \\ \text{力} \end{bmatrix}_{s \times 1} = [\mathbf{A}]_{s \times l} \begin{bmatrix} \text{外} \\ \text{加} \\ \text{力} \end{bmatrix}_{l \times 1}$$

其中， \mathbf{B} 为方阵，这是因为对于静定结构，约束力个数等于独立平衡方程个数； \mathbf{A} 不一定为方阵，其列数决定于外加力的分量个数。矩阵 \mathbf{B} 和 \mathbf{A} 中仅包含结构的几何信息。求解之得到：

$$\begin{bmatrix} \text{约} \\ \text{束} \\ \text{力} \end{bmatrix}_{s \times 1} = \underbrace{[\mathbf{B}]_{s \times s}^{-1} [\mathbf{A}]_{s \times l}}_{\text{几何}} \begin{bmatrix} \text{外} \\ \text{加} \\ \text{力} \end{bmatrix}_{l \times 1}$$

被动力 主动力

该式建立了约束力和外加力之间的线性变换关系，变换矩阵只包含结构的几何信息。

以上推导中假设了 \mathbf{B} 矩阵满秩，请思考 \mathbf{B} 矩阵何时奇异？

进一步指出，上述讨论对于一般静定物系的平衡问题亦成立。

2.1 物系平衡问题

• 一类特殊的物系——桁架

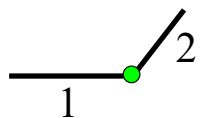
零杆

当手动求解静定桁架的平衡问题时，若能一眼看出内力为零的杆件，那么对后继分析是极为有利的。正如在上例中，直接看出了 CD 杆内力为零。

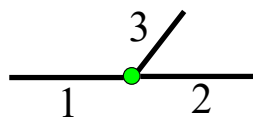
称内力为零的杆件为**零杆**。

考察结点平衡，以下三种情形中均存在零杆。遇到这些情形，可以直接标记零杆；在受力分析时，可以直接拆除零杆，认为零杆不存在。

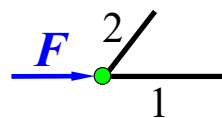
三种常见情形



$$F_1 = F_2 = 0$$



$$F_3 = 0$$



$$F_2 = 0$$

2.1 物系平衡问题

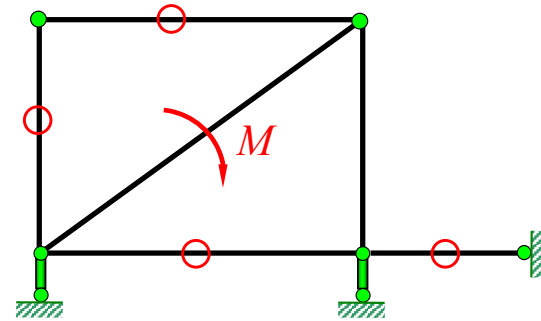
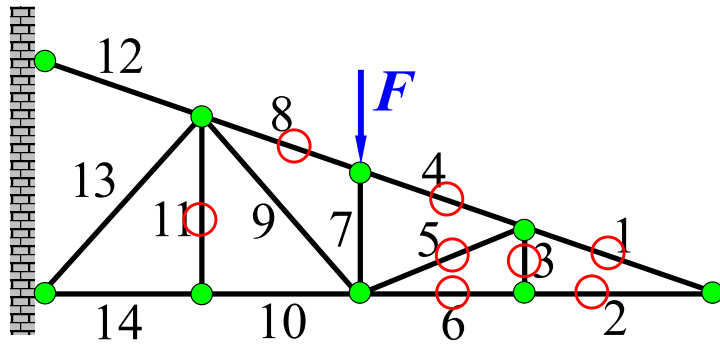
- 一类特殊的物系——桁架

零杆



思考

指出桁架中零杆。



2.1 物系平衡问题

• 一类特殊的物系——桁架



例题

截面法。图示桁架，试求1、2杆的内力。

解：可解性判定。视为平面刚体系， $3n=3\times 21=63$ ， $m=2\times 30+2+1=63$ ，为静定结构；视为平面点系， $2\times 12=24$ ， $m=21+2+1=24$ ，为静定结构。

桁架为整体静定型。以整体为研究对象，受力如图

$$\sum M_A = 0 \quad F_{By} = 1.5F$$

作n-n截面，将桁架一分为二，取右半部分为研究对象，受力如图

$$\sum M_C = 0 \quad F_1 \times 3a + F_{By}a = F \times 3a \quad \longrightarrow \quad F_1 = \frac{F}{2}$$

$$\sum F_x = 0 \quad -F_1 - F_2 + F = 0 \quad \longrightarrow \quad F_2 = \frac{F}{2}$$

