

第二章 单跨梁的弯曲理论

教学目的:

- 掌握梁的弯曲微分方程及其解;
- 熟练掌握梁的支座及边界条件、梁的弯曲要素计算;
- 掌握梁的复杂弯曲;
- 了解梁的内力计算、剪力对梁的弯曲变形的影响;



重点及难点:

- 符号法则、边界条件;
- 初参数法求梁的弯曲要素;
- 迭加法求梁的弯曲要素、画弯矩图;
- 辅助函数查表法。

张延昌 讲课件



本堂课主要内容

- 单跨梁弯曲微分方程式
- 初参数法求解弯曲微分方程式
- 支座的边界条件

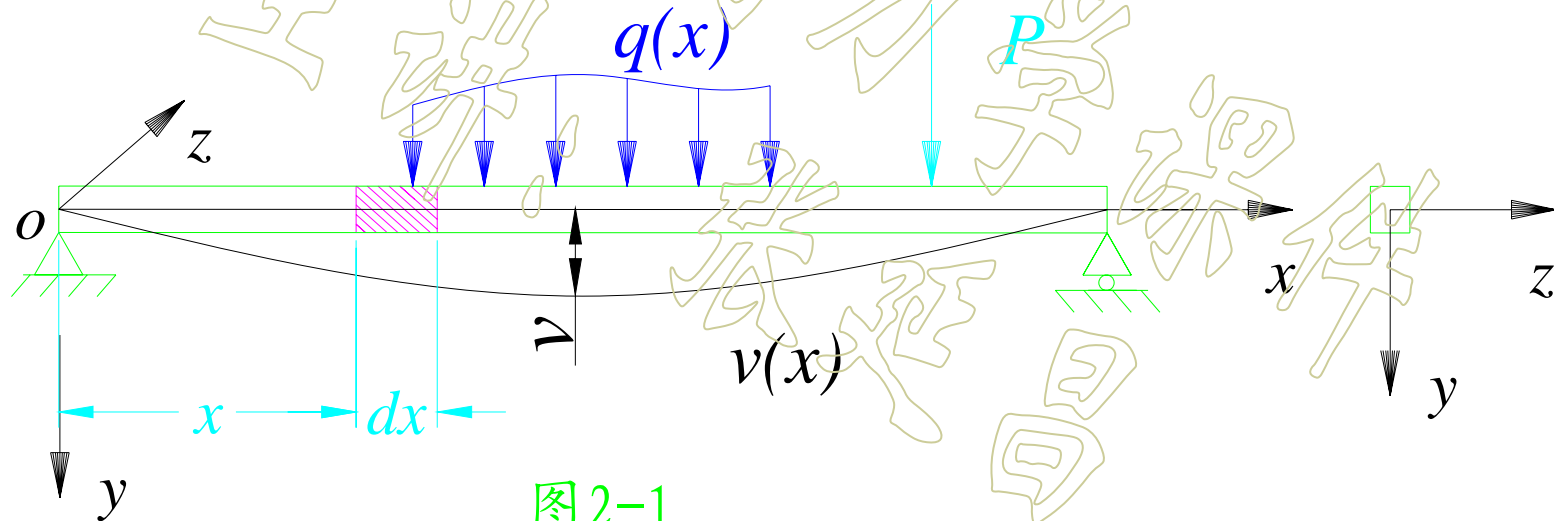
张延昌



§ 2-1 梁的弯曲微分方程式及其解

一、梁的弯曲微分方程

1、符号法则：



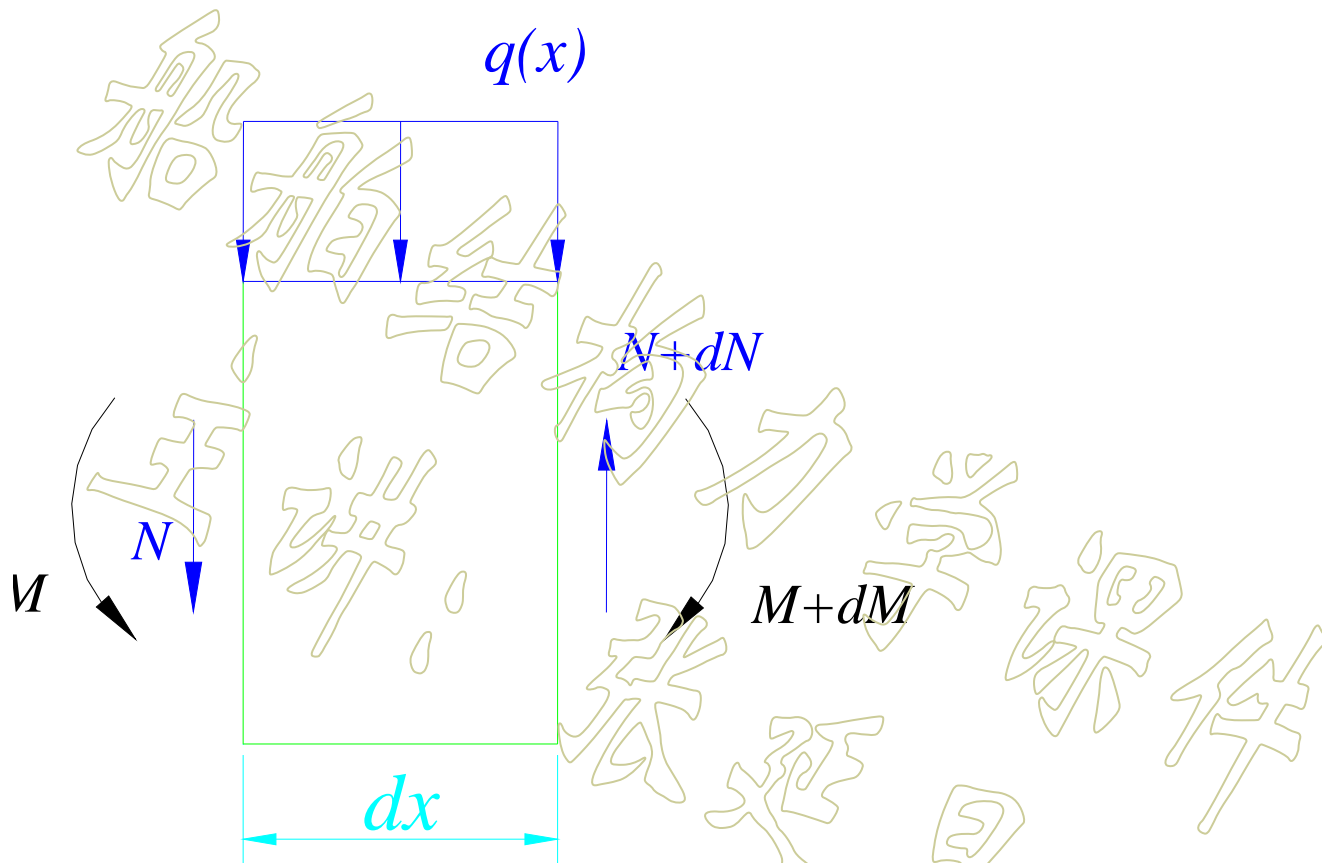
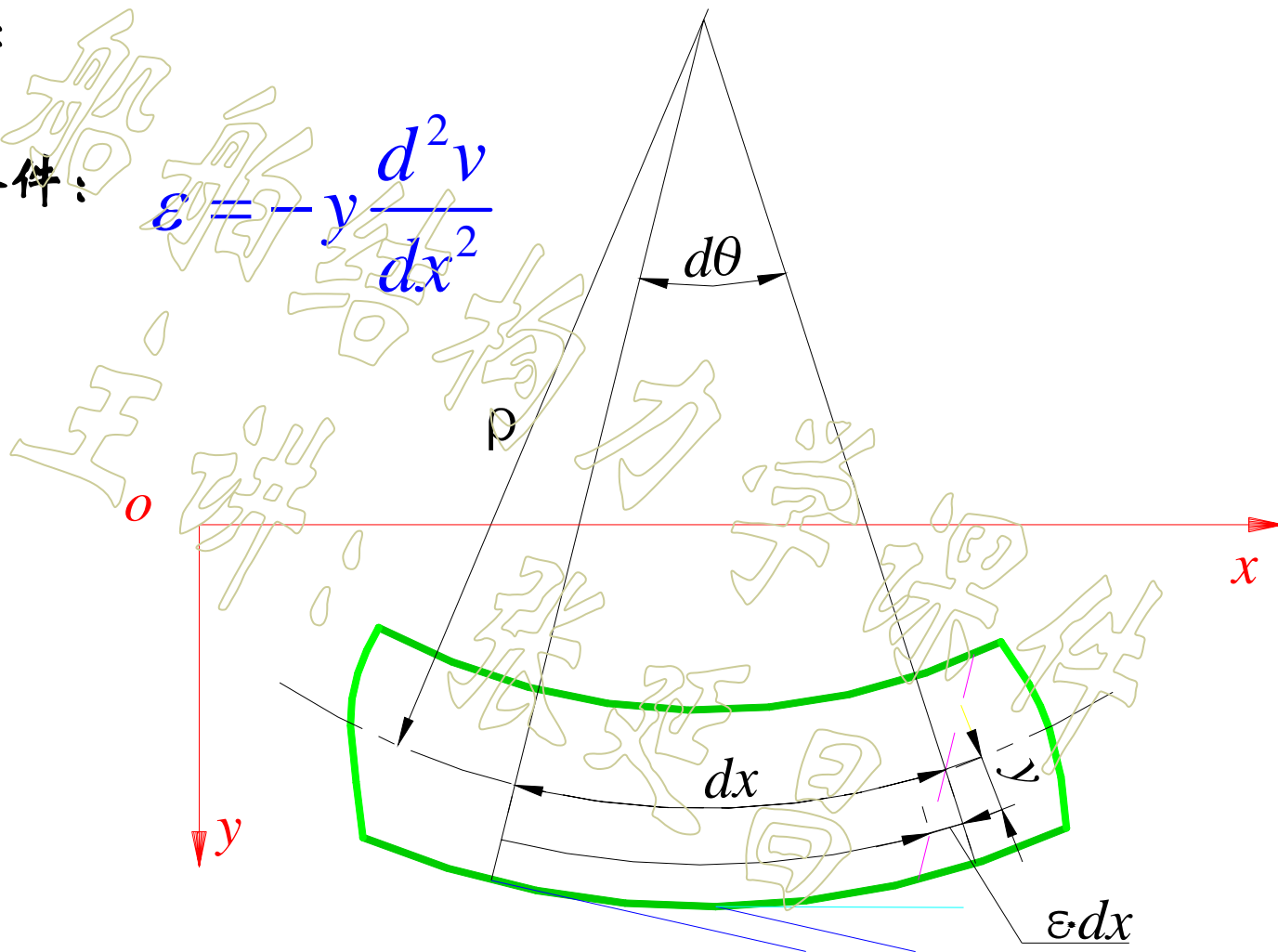


图 2-3



2. 基本假设:

▶ 小变形条件: $\epsilon = -y \frac{d^2 v}{dx^2}$



► 平断面假定

- 指梁在弯曲前的断面在弯曲后仍为平面，即忽略了剪应力引起的翘曲
- 翘曲：对于非圆截面杆件受扭矩时，横截面的周长将改变原来的形状，并不在同一平面内，因而发生翘曲

► 平面弯曲假设

- 载荷作用在梁的对称平面内，无斜弯和扭转，轴线为平面曲线

► 材料符合胡克定律

$$\Rightarrow \sigma = \varepsilon \cdot E = -Ey \frac{d^2v}{dx^2}$$

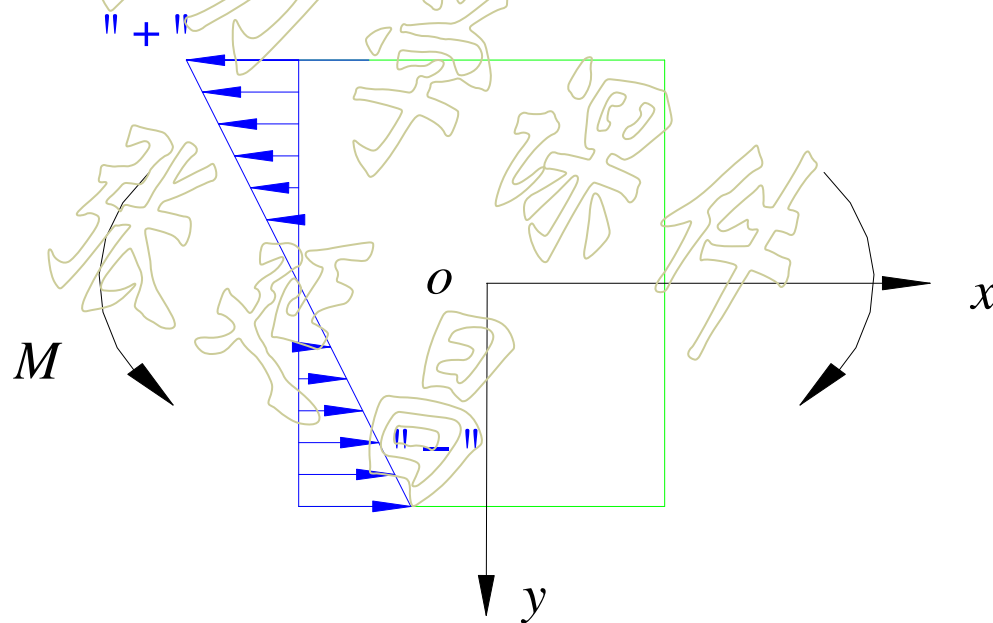


3、基本公式：

(1)、几何关系： $\varepsilon = \frac{y}{\rho} = -y \cdot v''$

(2)、物理关系： $\sigma = \varepsilon \cdot E = -E \cdot y \cdot v''$

(3)、静力学关系： $-\int_A y \cdot \sigma \cdot dA = M \Rightarrow EIv'' = M$



3、基本公式：

(4)、平衡关系：

$$\sum Y = 0 \Rightarrow \frac{dN}{dx} = q(x)$$

$$\sum M = 0 \Rightarrow \frac{dM}{dx} = N(x)$$

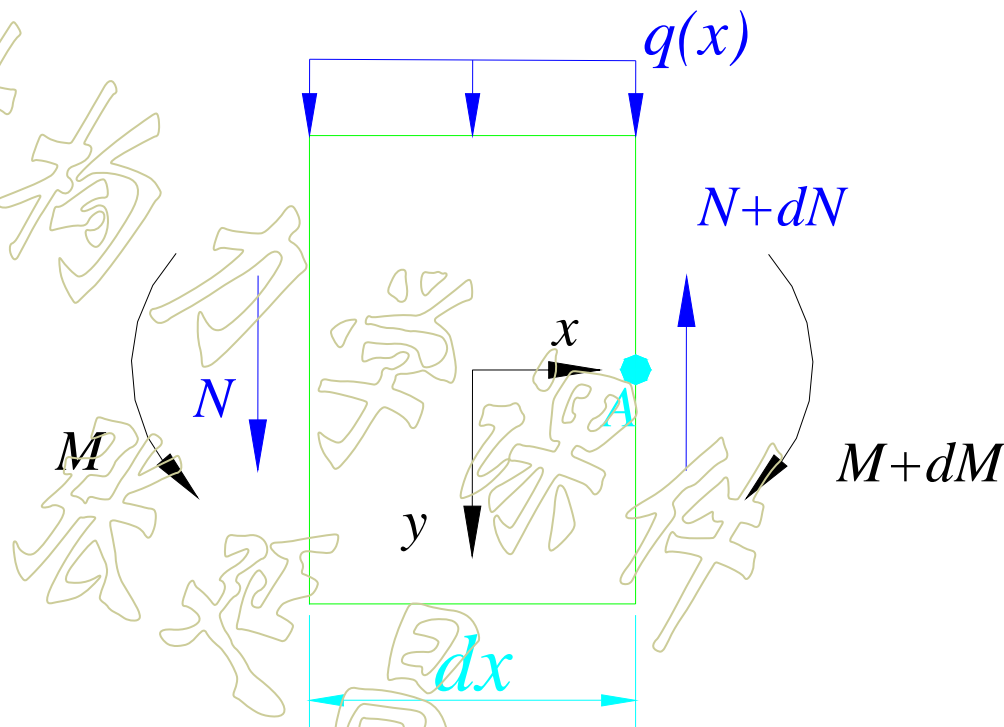


图 2-3



3、基本公式：

(1)、几何关系： $\varepsilon = \frac{y}{\rho} = -y \cdot v''$

(2)、物理关系： $\sigma = \varepsilon \cdot E = -E \cdot y \cdot v''$

(3)、静力学关系： $-\int_A y \cdot \sigma \cdot dA = M \Rightarrow EIv'' = M$

(4)、平衡关系：

$$\frac{dN}{dx} = q(x)$$

$$\frac{dM}{dx} = N(x)$$

$$\frac{d^2(EIv'')}{dx^2} = q(x)$$

$$EIv^{(4)}(x) = q(x)$$



剪力 $N(x)$ 弯矩 $M(x)$ 转角 $\theta(x)$ 与挠度 $v(x)$ 的关系:

$$\begin{cases} EIv^{(4)}(x) = q(x) \\ EIv'''(x) = N(x) \\ EIv''(x) = M(x) \\ v'(x) = \theta(x) \end{cases}$$



二、梁的弯曲微分方程 $EIv^{(4)}(x) = q(x)$ 的解

1. 积分法:

$$v = \frac{1}{EI} \int_0^x \int_0^x \int_0^x \int_0^x q(x) dx^4 + \frac{Ax^3}{6EI} + \frac{Bx^2}{2EI} + Cx + D$$



$$v = \frac{1}{EI} \int_0^x \int_0^x \int_0^x \int_0^x q(x) dx^4 + \frac{Ax^3}{6EI} + \frac{Bx^2}{2EI} + Cx + D$$

A、B、C、D 即为梁的 $x=0$ 端的弯曲要素

N_0 、 M_0 、 θ_0 、 v_0

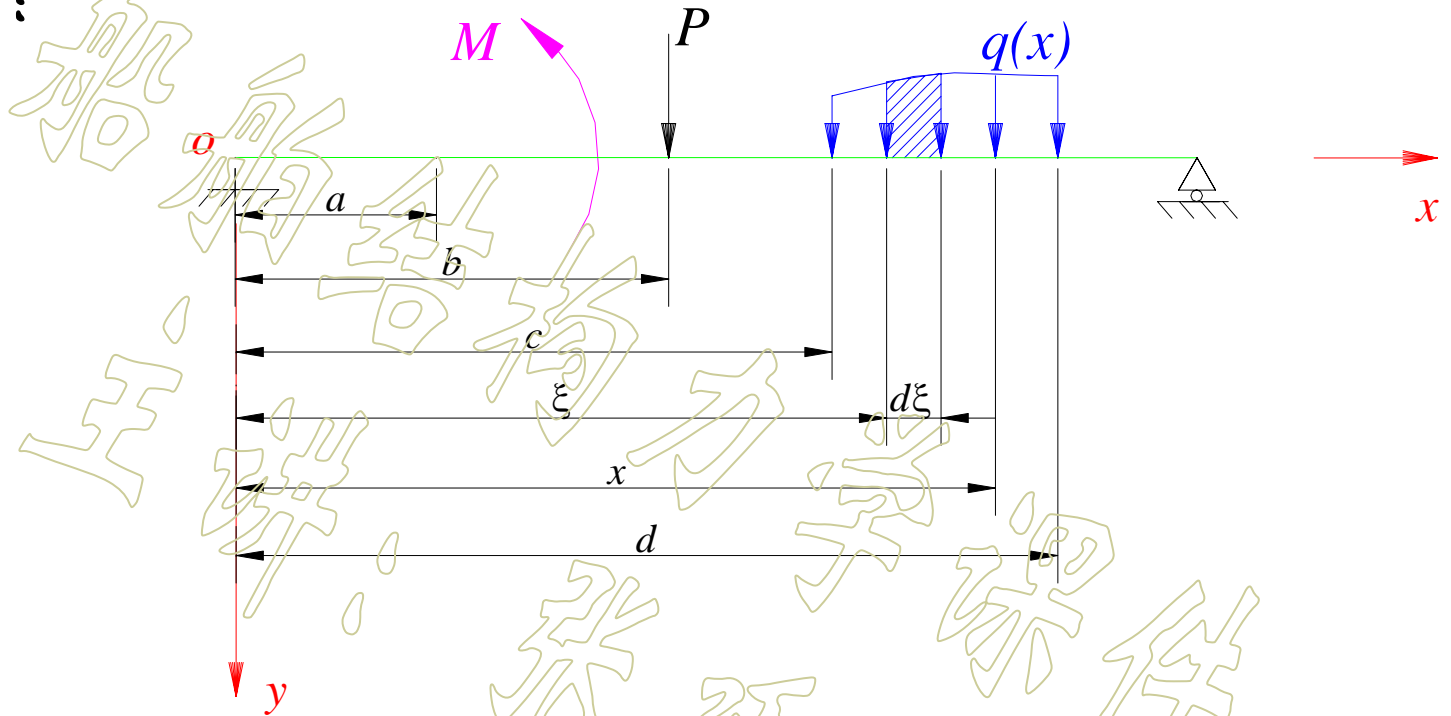
初参数

梁的挠曲线方程可写为：

$$v(x) = v_0 + \theta_0 \cdot x + \frac{M_0}{2EI} x^2 + \frac{N_0}{6EI} x^3 + \frac{1}{EI} \int_0^x \int_0^x \int_0^x \int_0^x q(x) dx^4$$



2、初参数法：

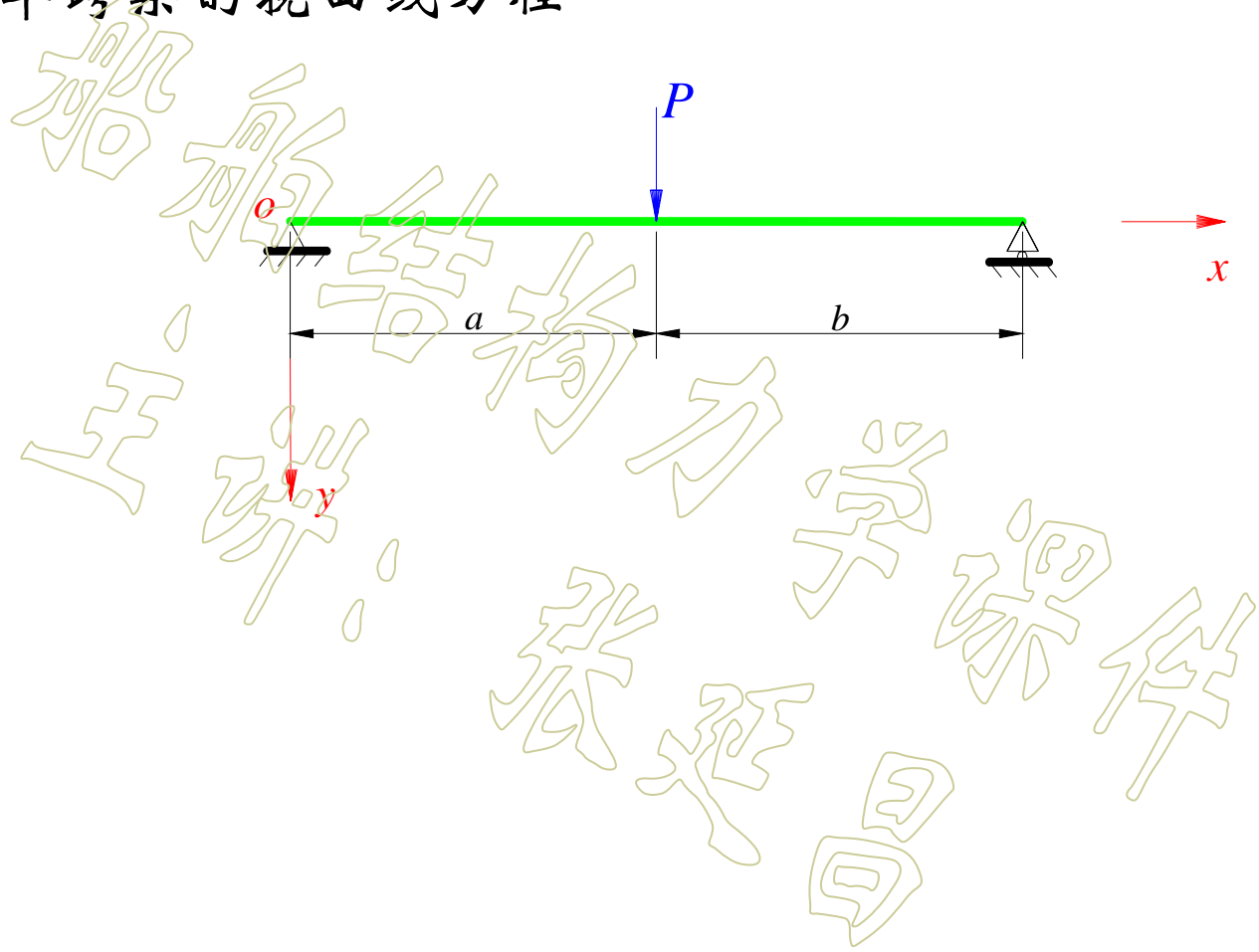


初参数法写挠曲线方程为：

$$v(x) = v_0 + \theta_0 x + \frac{M_0 x^2}{2EI} + \frac{N_0 x^3}{6EI} + \parallel_a \frac{M(x-a)^2}{2EI} + \parallel_b \frac{P(x-b)^3}{6EI} + \parallel_c \int_c^x \frac{q(\xi)(x-\xi)^3}{6EI} d\xi$$



例1、求图示单跨梁的挠曲线方程



§ 2-2 梁的支座及边界条件

1、几种船舶结构中常用的支座类型：

自由支持端（简支端）

刚性固定端

弹性支座

弹性固定端

完全自由端

一般情况



2、支座的边界条件

❖ 就是梁端弯曲要素的特定值或弯曲要素之间的关系。

(1)、自由支持端（简支端）

特点：不允许梁端发生挠度，而对梁的转动无限制。

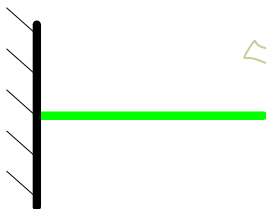


边界条件为：

$$v = 0$$
$$M = 0 \text{ (或 } v'' = 0 \text{)}$$


(2)、刚性固定端

特点： 它阻止梁端发生挠度和转动。



边界条件为：

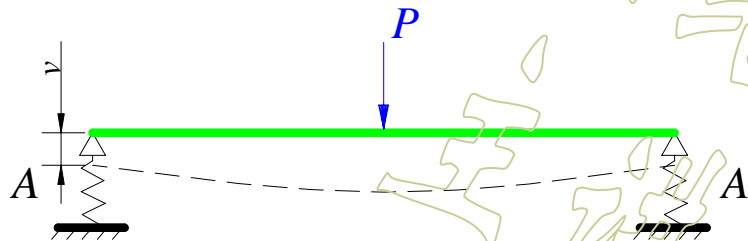
$$v = 0$$

$$\theta = 0 \text{ (或 } v' = 0 \text{)}$$



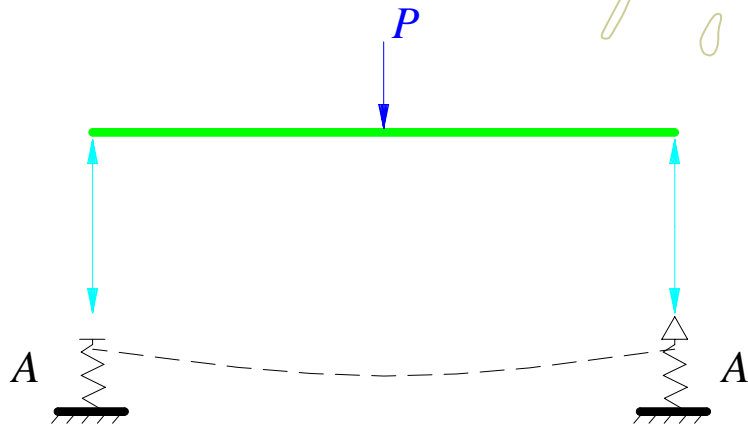
(3)、弹性支座

定义： 自由支持端在受力后将发生一个正比与支座力的挠度。



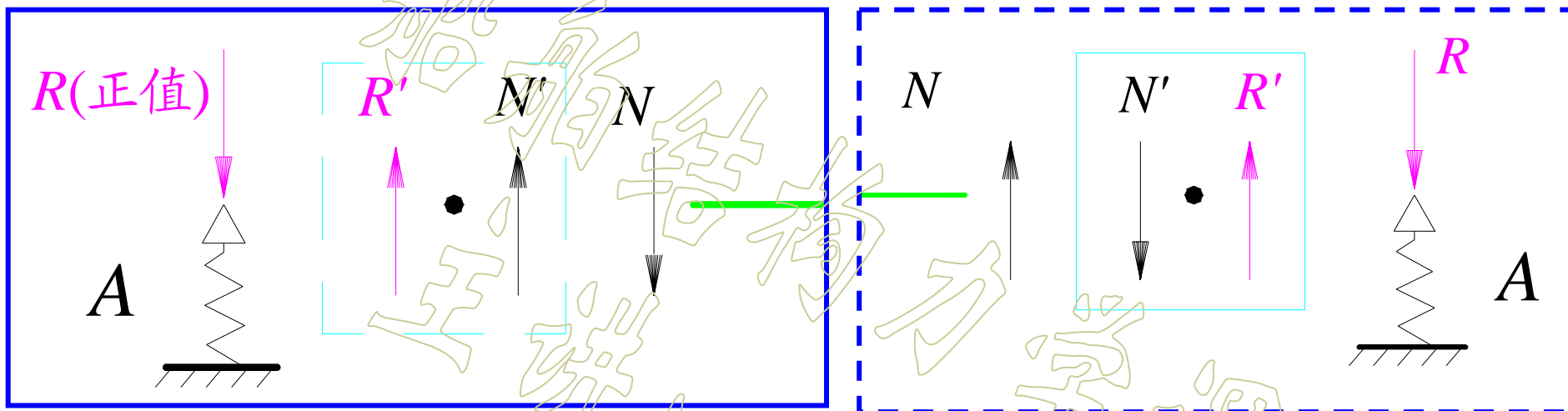
R —— 支座在受到梁的作用力

v —— 支座的位移



$$v = AR \text{ 或 } v = \frac{R}{K}$$





左端支座边界条件

右端支座边界条件

$$v = -AEIv'''$$

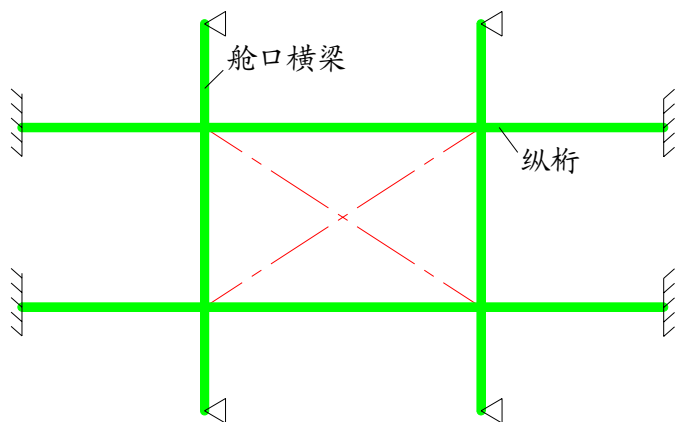
$$v = AEIv'''$$



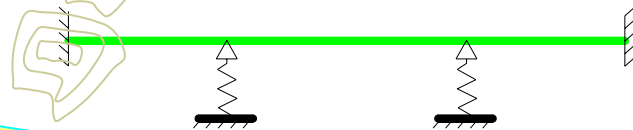
讨论：

□如弹性支座的刚度系数 $K = \infty$ （或柔度系数 $A = 0$ ）时，支座的挠度为零，就变成了刚性支座；

□如弹性支座的刚度系数 $K = 0$ （或柔度系数 $A = \infty$ ）时，支座的反力为零，没有限制挠度的支座存在。

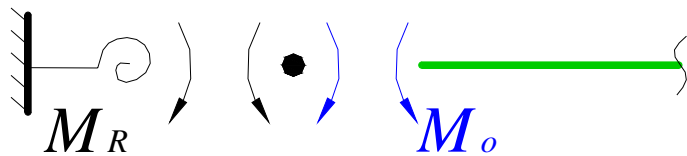
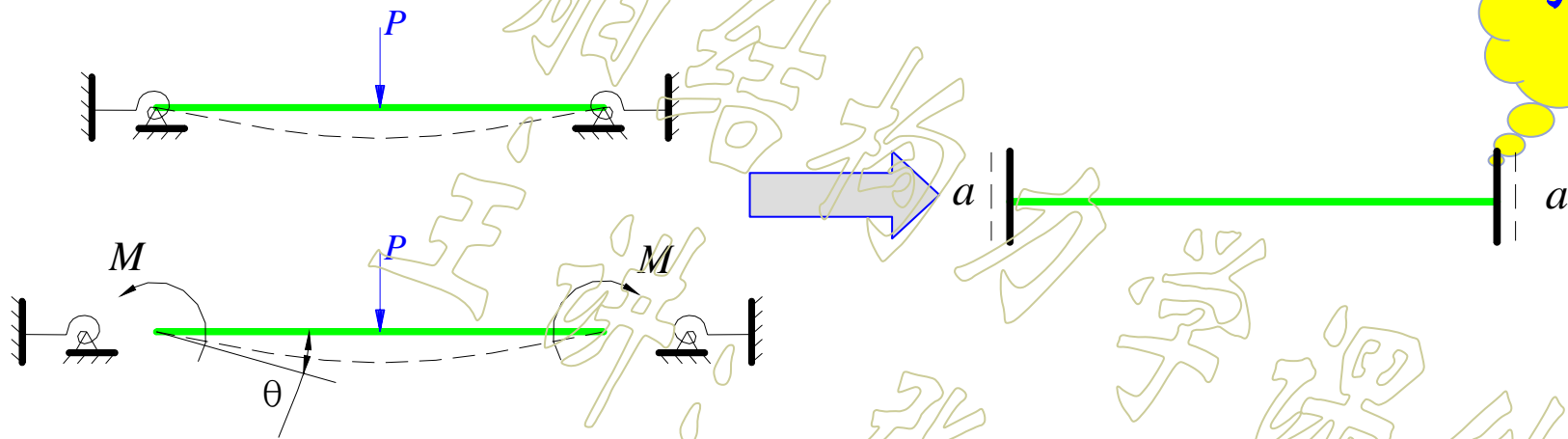


当甲板纵桁与舱口端横梁的 I 差不多时可简化



(4)、弹性固定端

定义：在梁受到弯曲后发生有一个正比与梁端弯矩的转角。



左端断面： $v' = \alpha Elv''$, $v = 0$

右端断面： $v' = -\alpha Elv''$, $v = 0$



讨论:

□ 当 $\alpha = 0 (K = \infty)$ 时, 弹性固定端变成了刚性固定端;

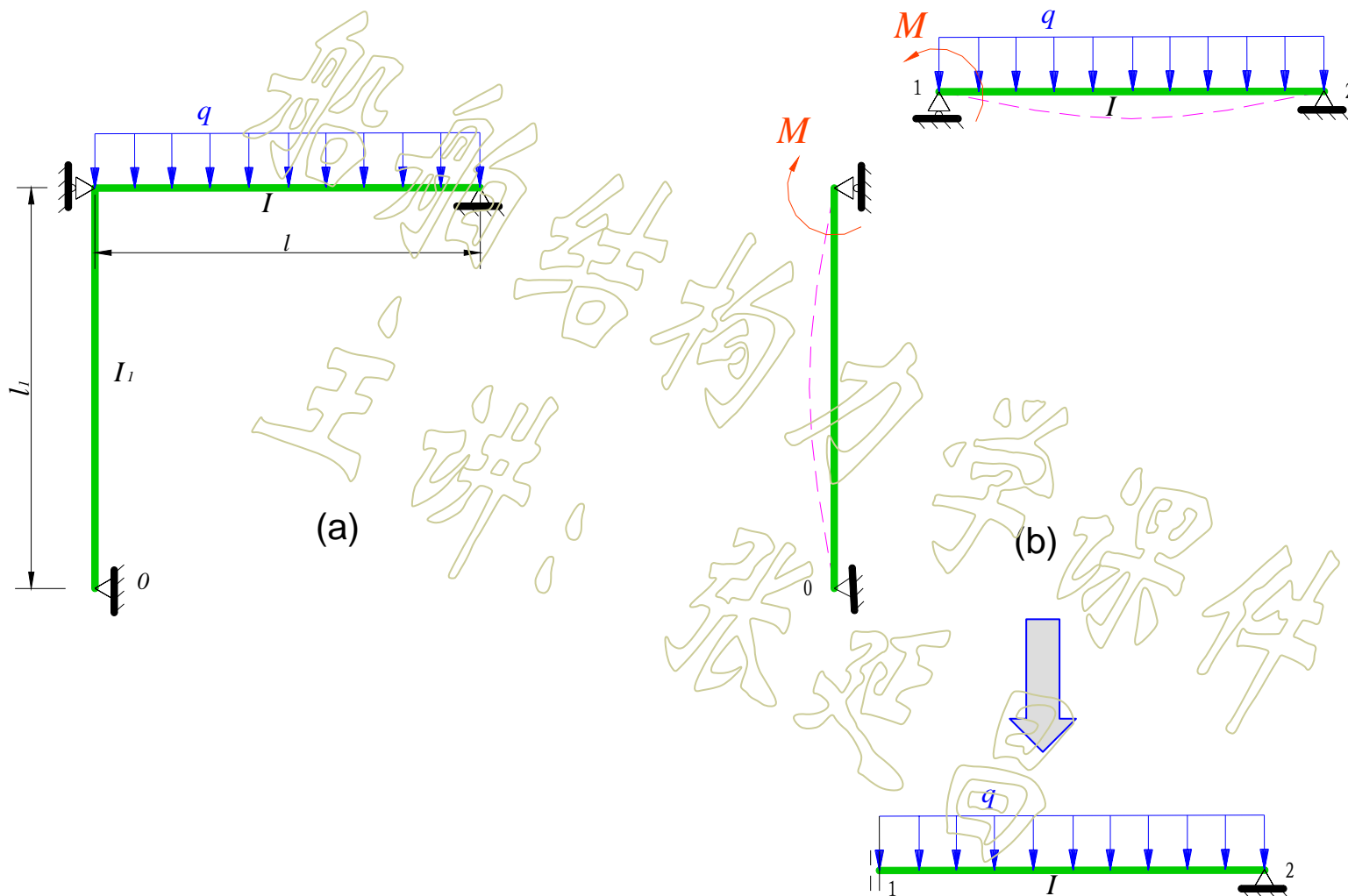


□ 当 $\alpha = \infty (K = 0)$ 时, 弹性固定端变成了自由支持;



弹性固定端是介于自由支持端和刚性固定端之间的过渡型。





(5)、完全自由端

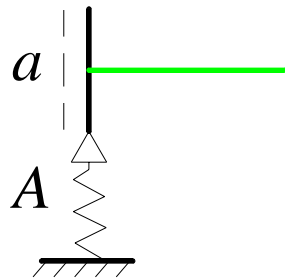
梁端没有支座，弯矩剪力都为零

$$M = 0 \quad v'' = 0$$

$$N = 0 \quad v''' = 0$$

(6)、一般情况

弹性固定在弹性支座上时：



边界条件为：

$$v = \mp AEIv'''$$

$$v' = \pm \alpha EIv''$$



本堂课小结:

➤ 符号法则

➤ 梁的弯曲微分方程式

➤ 初参数法

➤ 边界条件

■ 复习: § 2-1、 § 2-2

■ 预习: § 2-3

■ 作业: 2.1

