

❖ 基本内容

- 静态误差定义与计算
- 系统类型与静差的关系
- 静态误差的解释
- 扰动引起的静差
- 系统暂态特性的定义
- 二阶系统和高阶系统的动态特性

静态误差

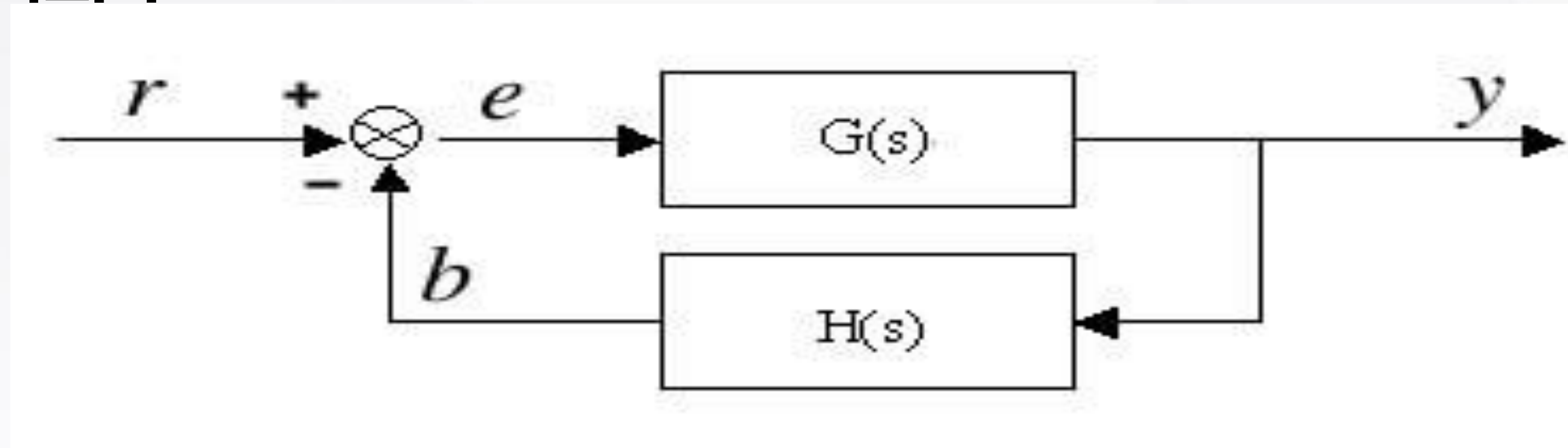
静态误差

1. 误差和静态误差定义

误差: $e_y = y_{\text{要求值}} - y_{\text{实际值}}$

静态误差: $e_y(t \rightarrow \infty)$

表现在框图上



$b = yH$ 反映 y 的实际值, r 体现对 y 的要求值

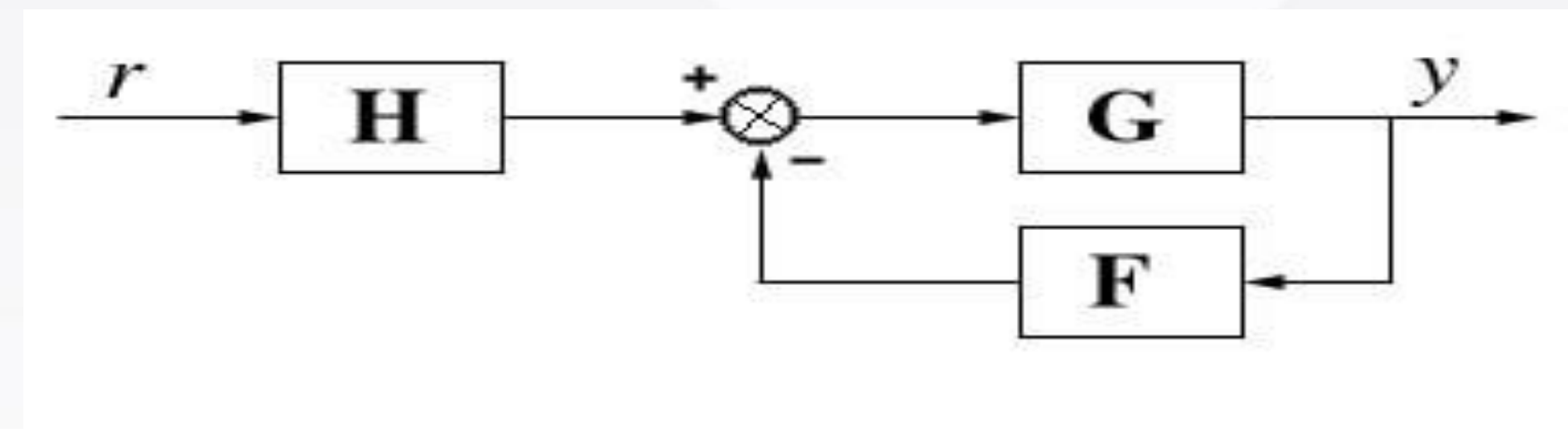
$$\therefore e = r - yH$$

静差表示系统的静态精度, 只有稳定系统才谈得上静差

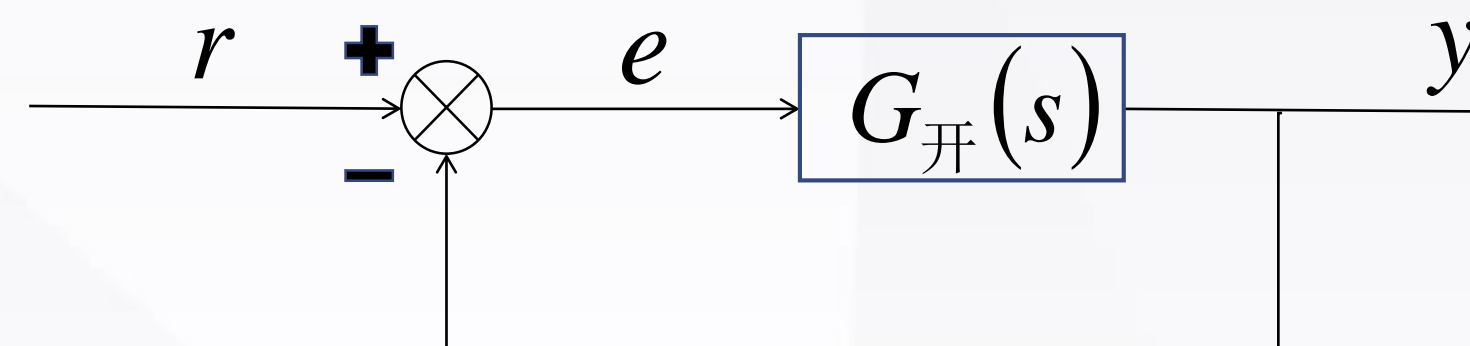
静态误差

对于有些复杂情况，从框图上找不到 e

要求 $e = r - y$



是否可以把它变换成



1. 先求出 $\frac{y}{r} = \frac{HG}{1 + GF}$

2. 求出对应的 $G_{\text{开}}(s)$ ，即求出对应于闭环传递函数($G_{\text{闭}} = y/r$)

的单位反馈的开环传递函数 $G_{\text{开}}(s)$

即

$$\frac{G_{\text{开}}}{1 + G_{\text{开}}} = \frac{y}{r} = G_{\text{闭}}$$

所以：

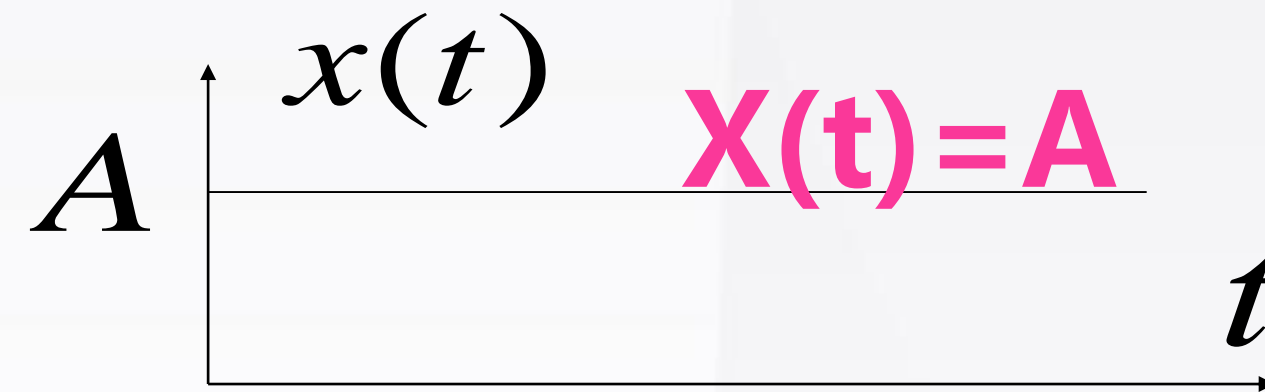
$$G_{\text{开}} = \frac{G_{\text{闭}}}{1 - G_{\text{闭}}} = \frac{GH}{1 + GF - GH}$$

静态误差

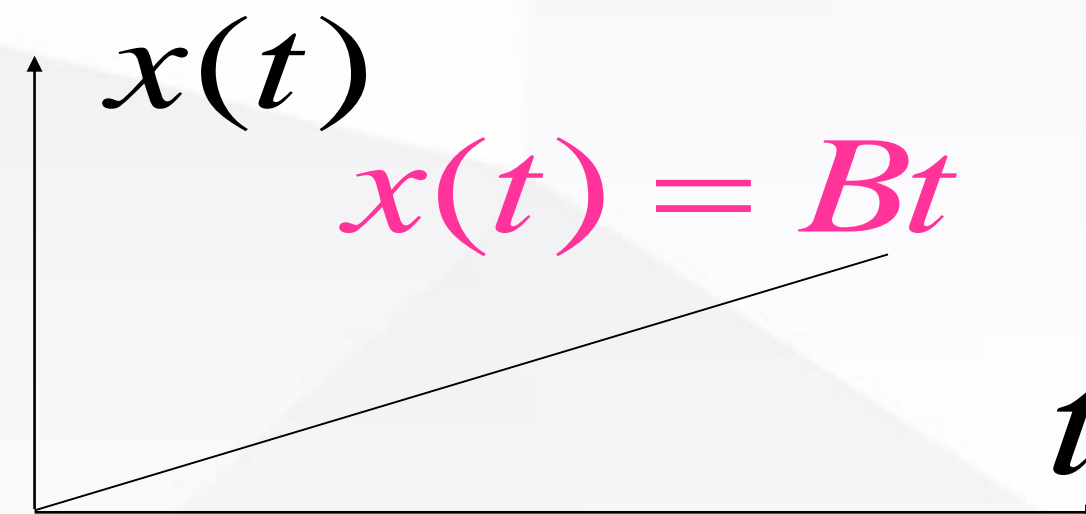
2、静差与输入

静差与输入信号有关，用一些典型输入信号作为标准

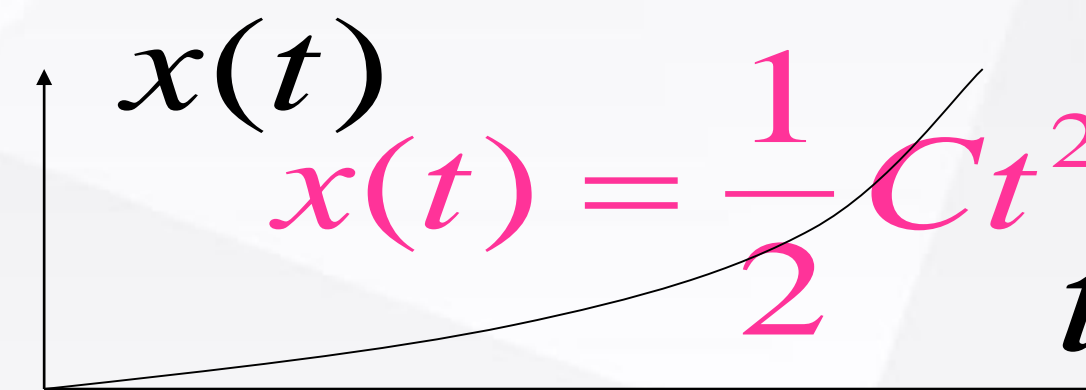
阶跃 $1(t) \rightarrow \frac{1}{s}$



斜坡 $t \rightarrow \frac{1}{s^2}$



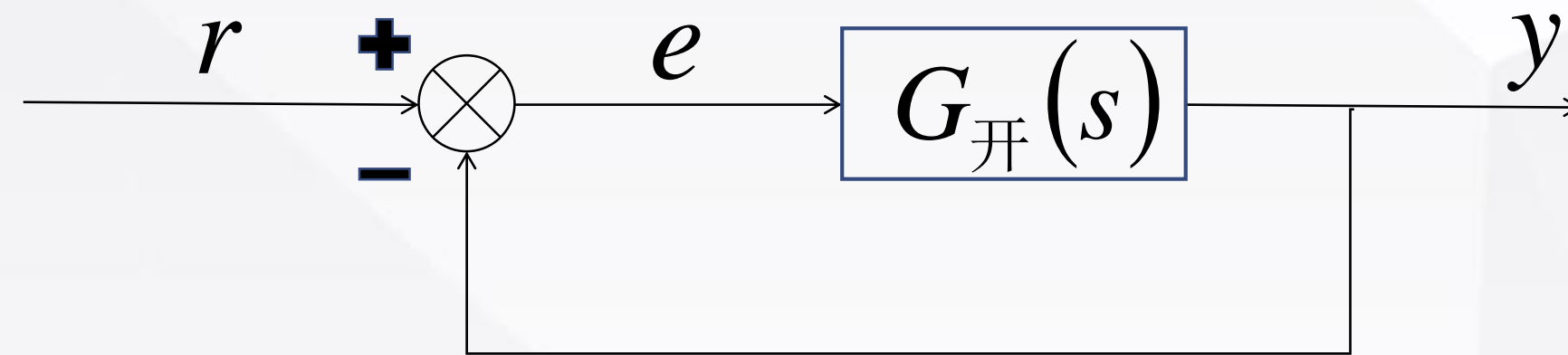
加速度 $\frac{1}{2}t^2 \rightarrow \frac{1}{s^3}$



静态误差的计算

静态误差的计算

针对一般情况



$$\frac{e(s)}{r(s)} = \frac{1}{1 + G_{\text{开}}(s)} \quad \therefore e(s) = \frac{1}{1 + G_{\text{开}}(s)} r(s)$$

可见误差与 $G_{\text{开}}(s)$ 和输入 $r(s)$ 有关

静态误差可以用Laplace 变换的终值定理求得

$$e(\infty) = \lim_{s \rightarrow 0} s e(s) = e_{st}$$

系统在三种典型输入信号下的静差

$$\begin{aligned} r(s) &= \frac{1}{s} & e_{st} &= \lim_{s \rightarrow 0} se(s) = \lim_{s \rightarrow 0} s \frac{1}{1 + G_{\text{开}}(s)} \frac{1}{s} = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{1}{1 + G_{\text{开}}(s)} \\ r(s) &= \frac{1}{s^2} & e_{st} &= \lim_{s \rightarrow 0} se(s) = \lim_{s \rightarrow 0} s \frac{1}{1 + G_{\text{开}}(s)} \frac{1}{s^2} = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{1}{s G_{\text{开}}(s)} \\ r(s) &= \frac{1}{s^3} & e_{st} &= \lim_{s \rightarrow 0} se(s) = \lim_{s \rightarrow 0} s \frac{1}{1 + G_{\text{开}}(s)} \frac{1}{s^3} = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{1}{s^2 G_{\text{开}}(s)} \end{aligned}$$

定义误差系数

$k_p = \lim_{s \rightarrow 0} G_{\text{开}}(s)$ 位置误差系数

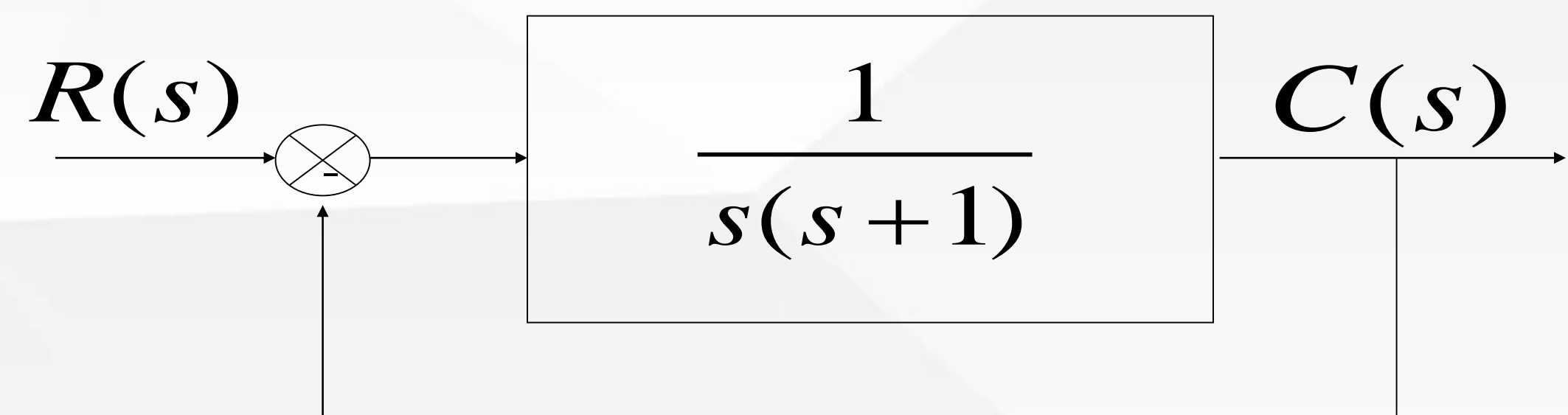
$k_v = \lim_{s \rightarrow 0} s G_{\text{开}}(s)$ 速度误差系数

$k_a = \lim_{s \rightarrow 0} s^2 G_{\text{开}}(s)$ 加速度误差系数

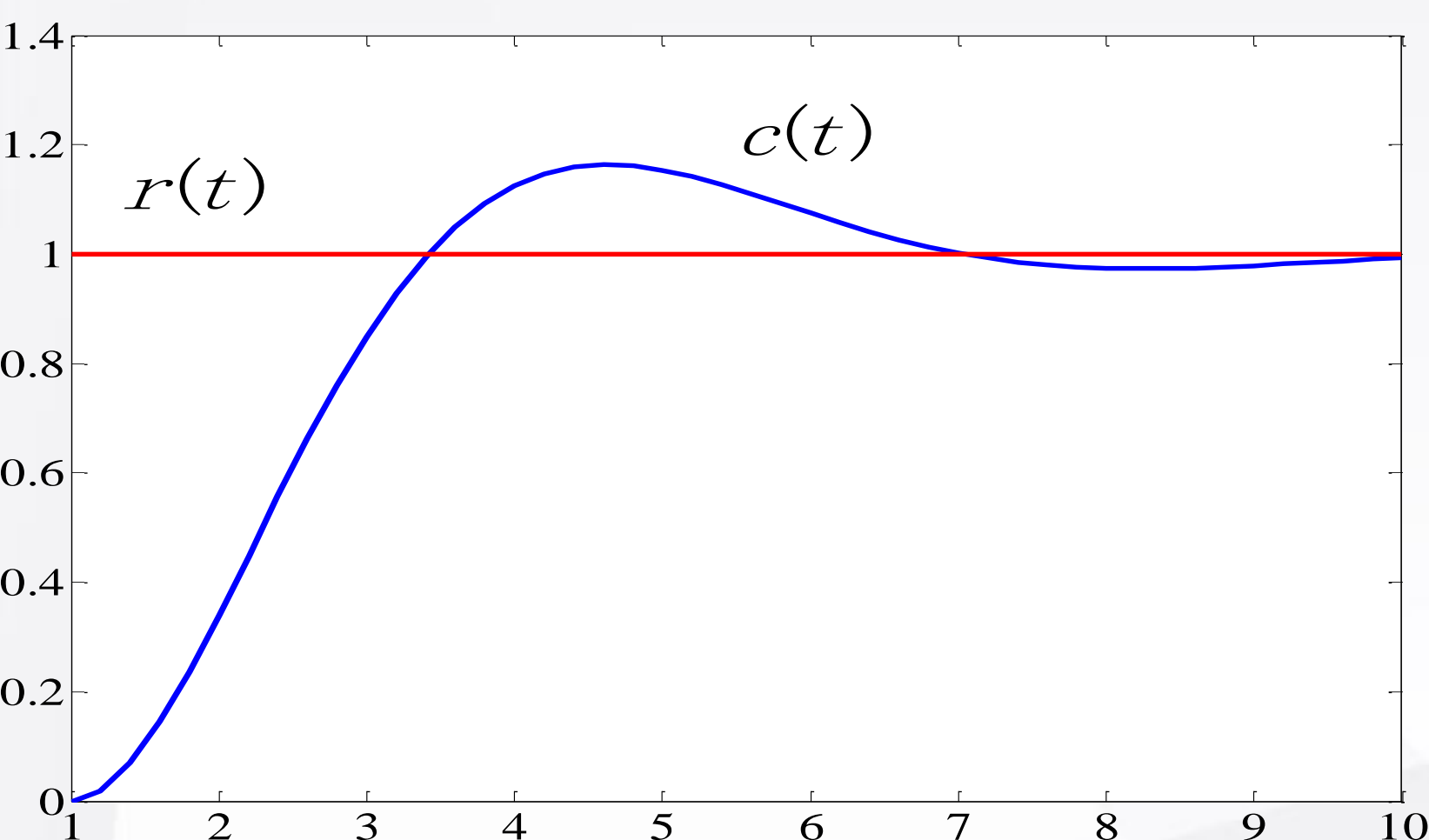
对三种典型输入的静态误差为

$$e_{st} = \begin{cases} \frac{1}{1 + k_p} & \text{阶跃输入} \\ \frac{1}{k_v} & \text{斜坡输入} \\ \frac{1}{k_a} & \text{加速度输入} \end{cases}$$

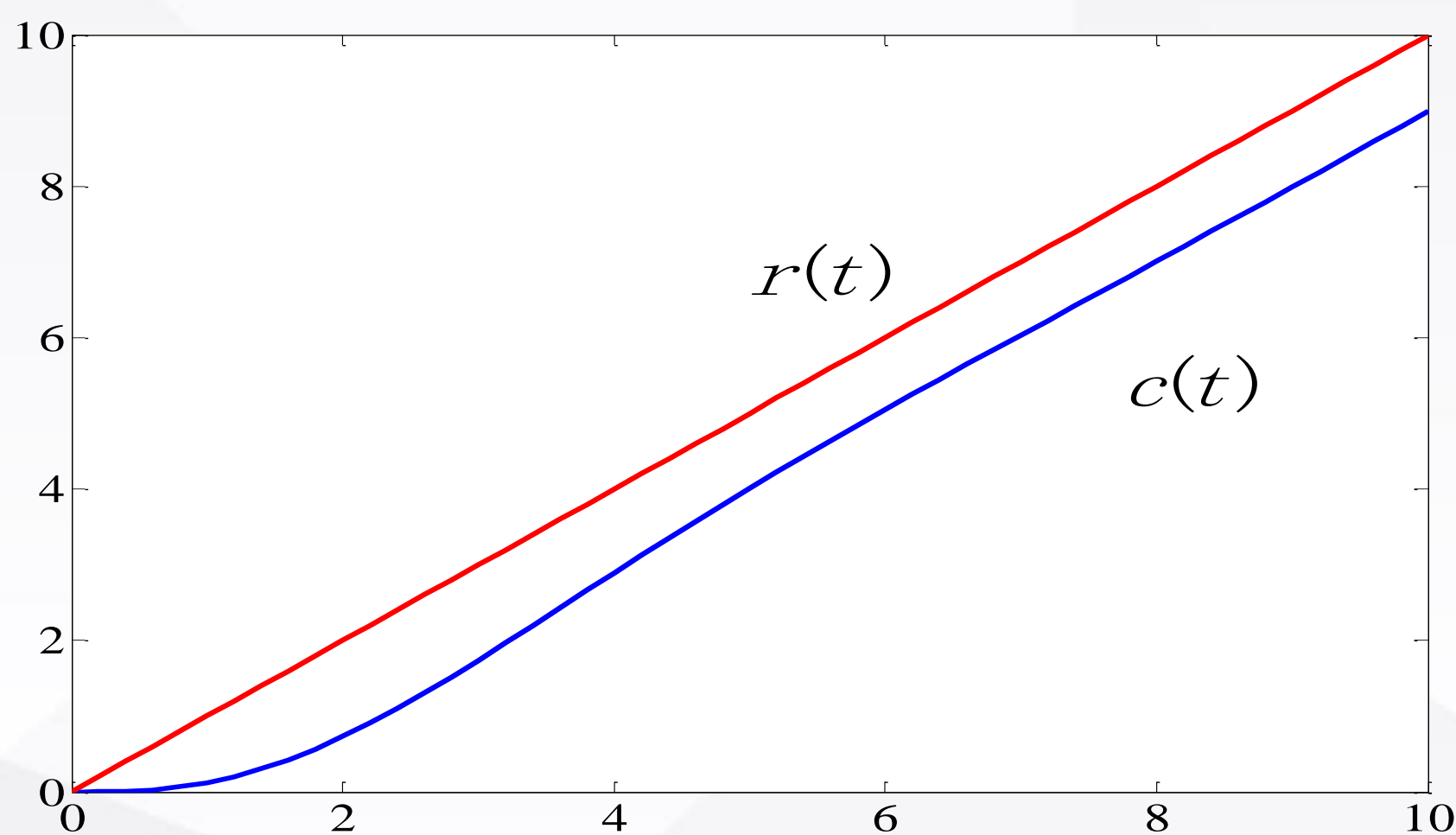
静态误差举例



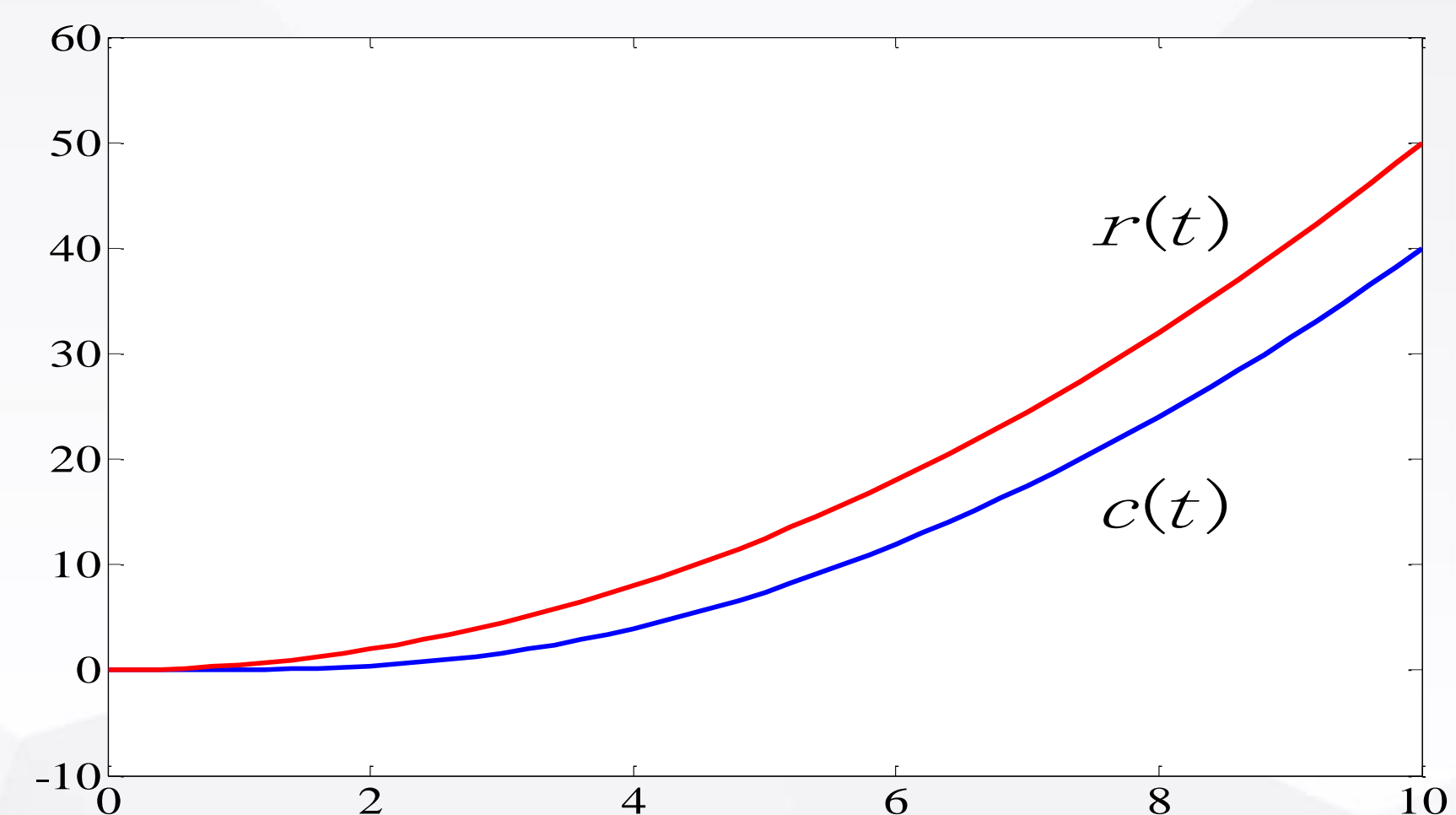
某系统在三种典型输入信号下的误差



阶跃输入



斜坡输入



加速度输入

系统类型与静差的关系

系统类型与静差的关系

前面定义了误差系数，导出了在特定输入信号的作用下，静差与误差系数的关系，而误差系数与系统的开环传递函数有关，即与系统的参数和结构有关。

问题：开环传递函数的什么结构影响了闭环系统的静差？

设 $G_{\text{开}}(s) = \frac{k(\tau_1 s + 1) \cdots (\tau_m s + 1)}{s^\gamma (T_1 s + 1) \cdots (T_n s + 1)}$ ($\gamma = 0, 1, 2$ 分别称为0型, 1型, 2型系统)

对0型系统：

$$\left\{ \begin{array}{lll} k_p = \lim_{s \rightarrow 0} G_{\text{开}}(s) = k & \text{阶跃输入下的静态误差} & e_{st} = 1/(1 + k) \\ k_v = \lim_{s \rightarrow 0} s G_{\text{开}}(s) = 0 & \text{斜坡输入下的静态误差} & e_{st} = 1/k_v = \infty \\ k_a = \lim_{s \rightarrow 0} s^2 G_{\text{开}}(s) = 0 & \text{加速度输入下的静态误差} & e_{st} = 1/k_a = \infty \end{array} \right.$$

系统类型与静差的关系

对1型系统:

$$\begin{cases} k_p = \infty & \text{阶跃输入下的静态误差} & e_{st} = 0 \\ k_v = k & \text{斜坡输入下的静态误差} & e_{st} = 1/k \\ k_a = 0 & \text{加速度输入下的静态误差} & e_{st} = \infty \end{cases}$$

对2型系统:

$$\begin{cases} k_p = \infty & \text{阶跃输入下的静态误差} & e_{st} = 0 \\ k_v = \infty & \text{斜坡输入下的静态误差} & e_{st} = 0 \\ k_a = k & \text{加速度输入下的静态误差} & e_{st} = 1/k \end{cases}$$

系统类型与静差的关系

总结如下表：

静差 类型	输入	阶跃	斜坡	加速度
0		$\frac{1}{1+K}$	∞	∞
I		0	$\frac{1}{K}$	∞
II		0	0	$\frac{1}{K}$

重要提醒：讨论静差一定在系统稳定的前提下

静态误差的解释

静态误差的物理解释

初始条件：平衡位置 h_0 ，阀门开度 l_0
进水 Q_0 ，出水 M_0

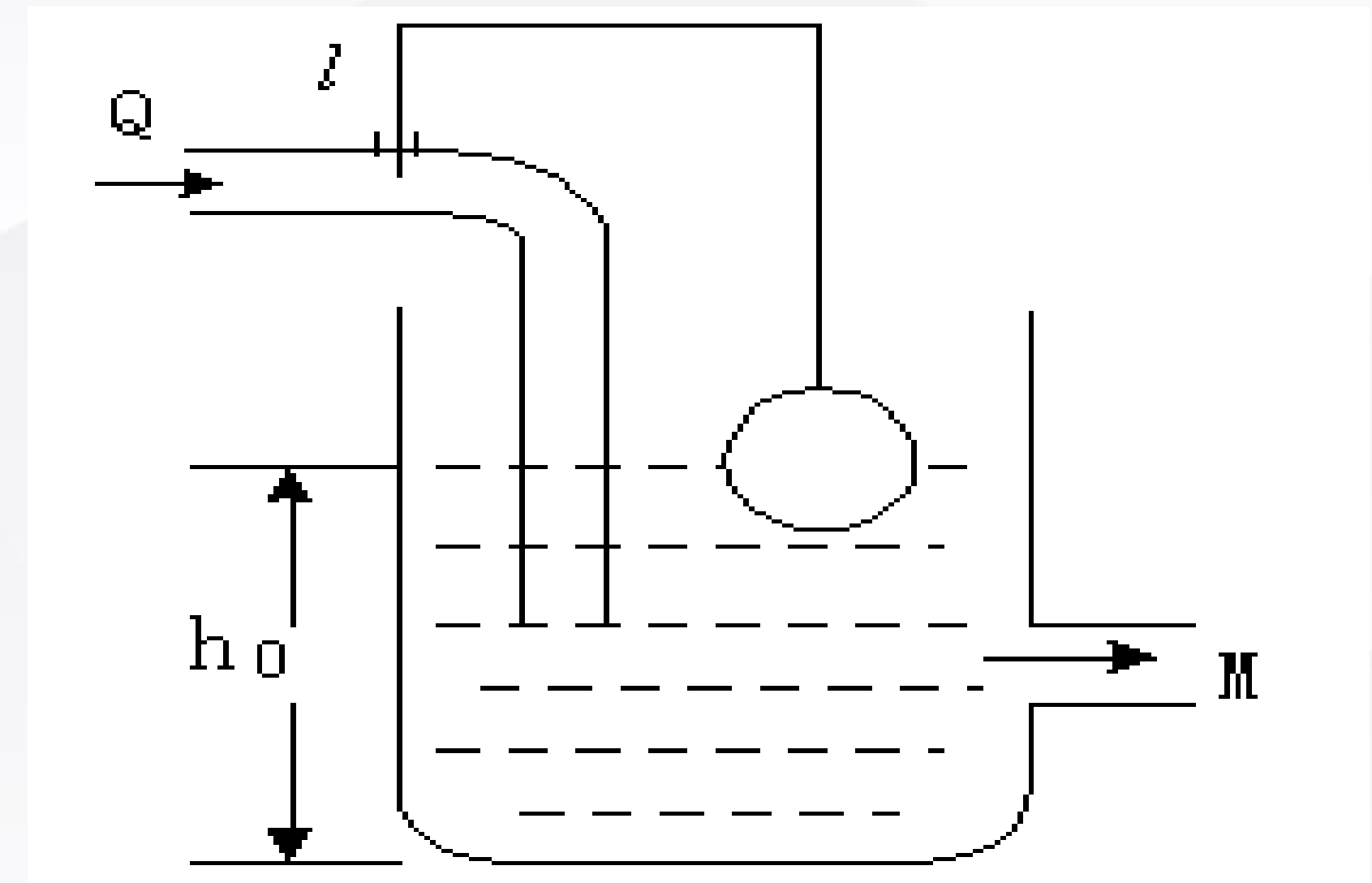
当 M 增大，水位 h 降低， l 变大，从而
 Q 变大， h 回升，

当达到新的平衡，此时 $h_1 ? = h_0$

如果要保证 $Q_1 > Q_0$

就必须使得 $l_1 > l_0, \therefore h_1 < h_0$

这是一个有差系统



静态误差的物理解释

初始状态: $h = h_0, \Delta u = 0, l = l_0, M_0 = Q_0$

当M升为 M_1 , h下降, $\Delta u > 0$, 电动机电作,

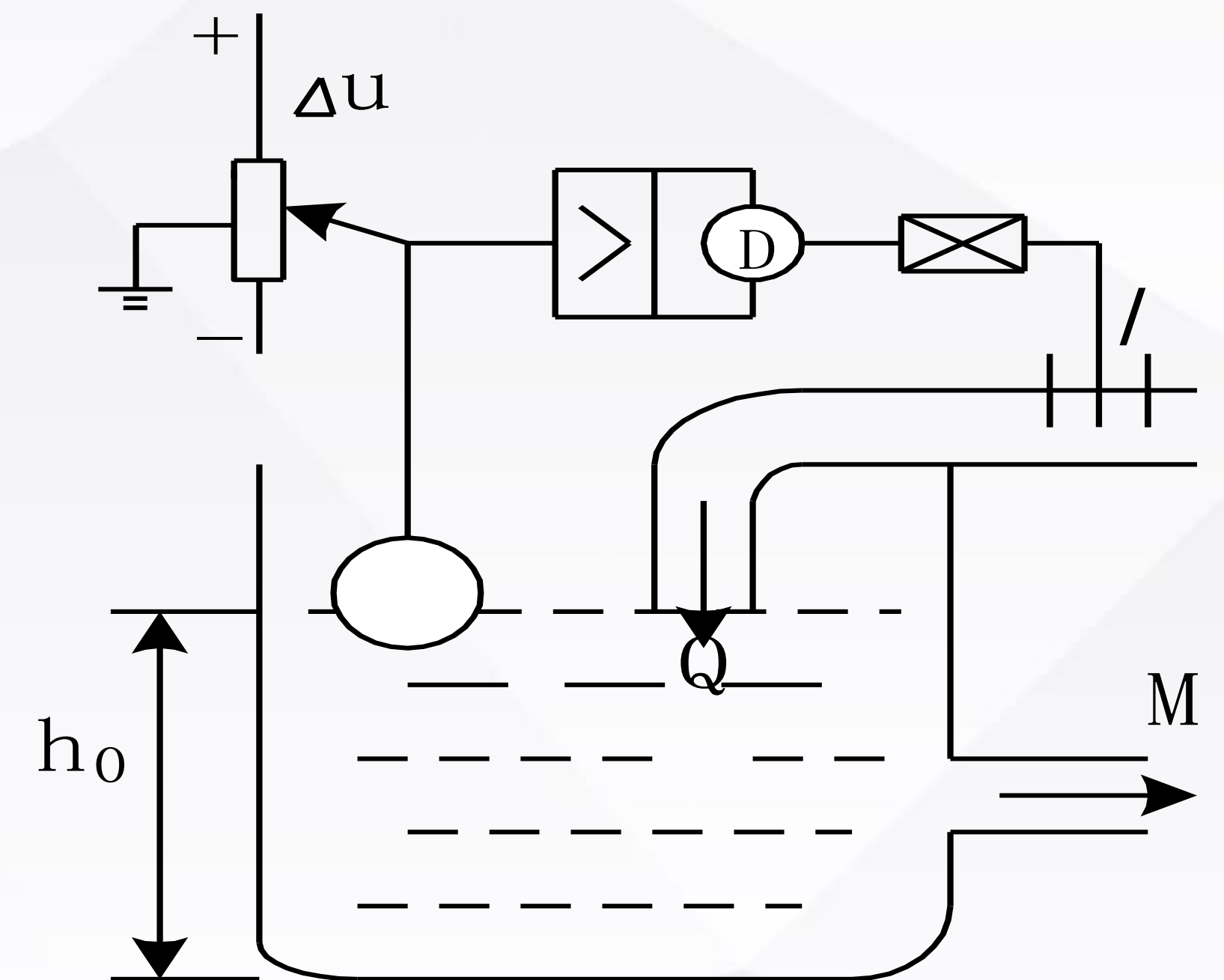
提高 l, l_0 升为 l_1, Q 升为 Q_1

直到 $Q_1 = M_1$ 达到新平衡

此时 $h_1 ? = h_0$

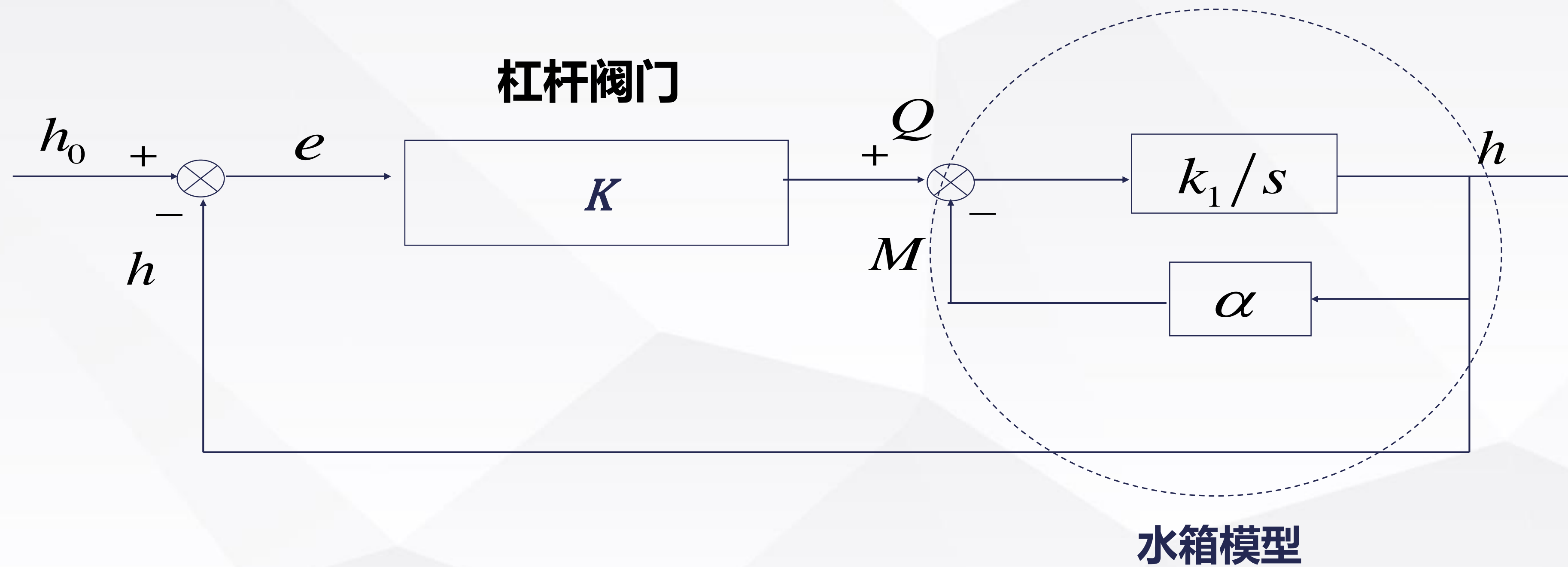
试想: 只要 $h_1 \neq h_0, \Delta u \neq 0$, 电动机就转, 阀门就动作 (不是开大就是关小) 直到 $h = h_0$ 达到新平衡

这是一个无静差系统

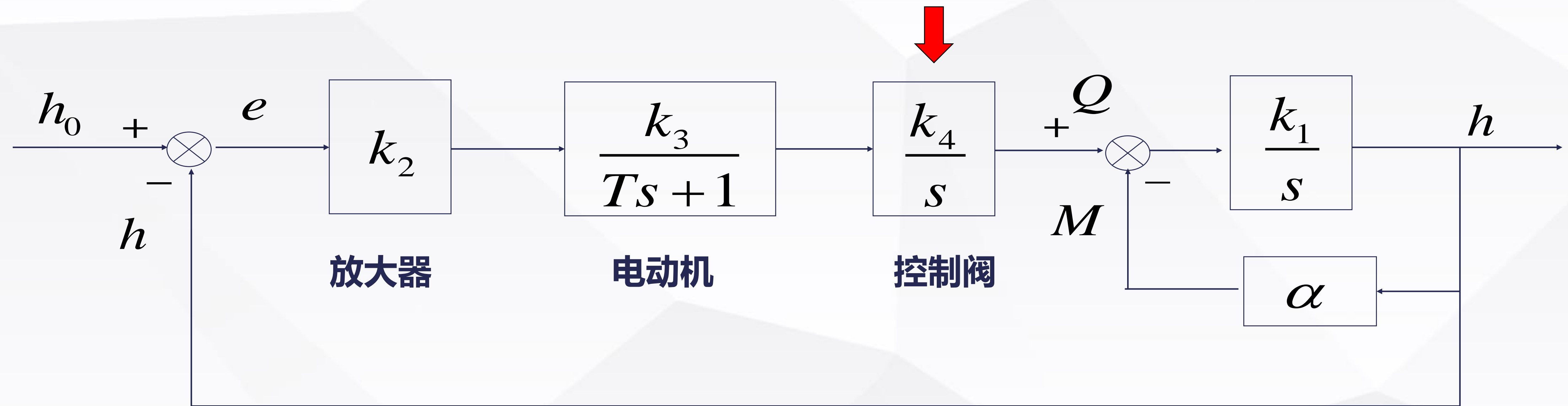


静态误差理论解释

数学模型



静态误差理论解释

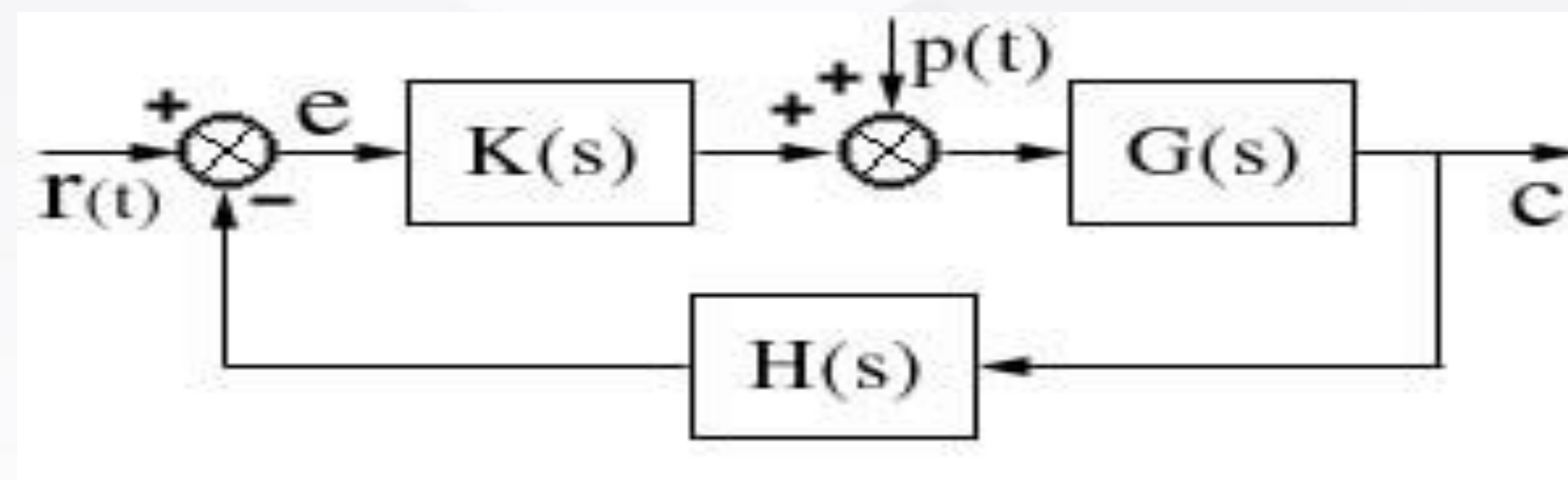


两者不同，前者是0型，后者是1型，多了一个电动机，在把速度信号变为位置信号时多了一个积分环节。

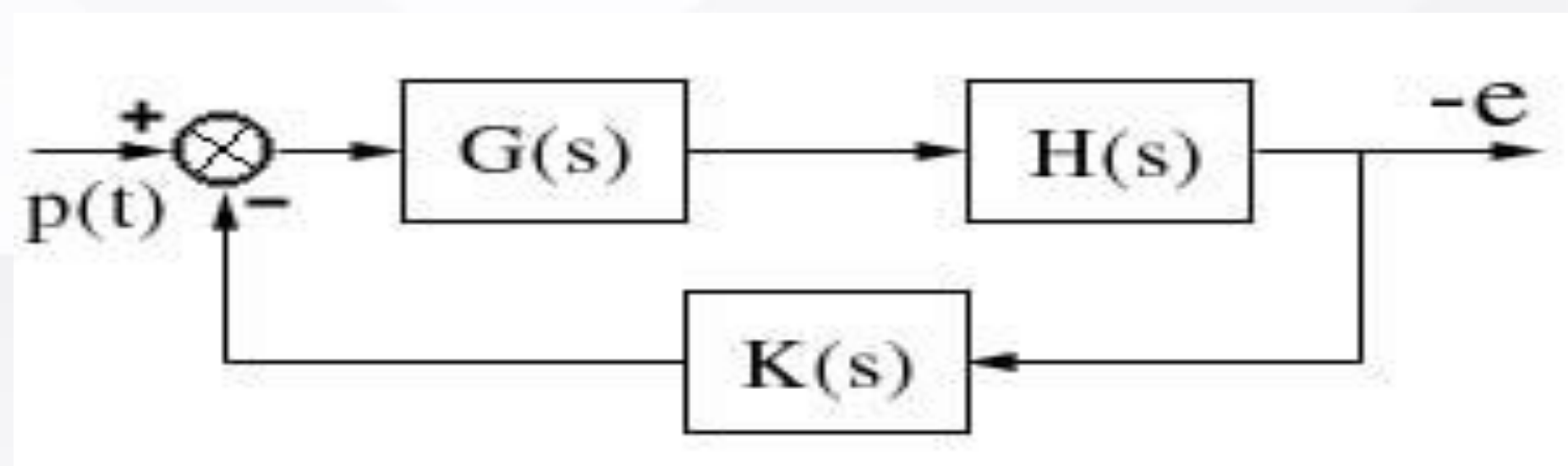
扰动引起的静差

扰动引起的静差

扰动 $P(t)$ 也是一种输入，系统静差由两部分组成，由 $r(t)$ 引起的静差和由 $p(t)$ 引起的静差的代数和。



1. 由 $r(t)$ 引起的误差，可根据 $r(t)$ 的性质和 $G_{\text{开}}(s)$ 求得对应输入静差，此时 $p(t)=0$
2. 由 $p(t)$ 引起的误差，令 $r(t)=0$ ，做框图变形，求得



$$\frac{e(s)}{p(s)} = -\frac{GH}{1 + GHK}$$

在已知 $p(t)$ 下，求出对应的扰动静差

扰动引起的静差

试分析 $K(s)$ 含积分和 $K(s)$ 不含积分两种情况下的阶跃扰动静差

$$e_{st} = \lim_{s \rightarrow 0} se(s) = -\lim_{s \rightarrow 0} \frac{GH}{1 + GHK}$$

● $K(s)$ 含积分 $K = \frac{k_1}{s(\cdots)(\cdots)}$ 即扰动作用点之前（左）含积分，

对阶跃扰动无静差

$$e_{st} = -\lim_{s \rightarrow 0} \frac{GH}{1 + GH \frac{k_1}{s(\cdots)(\cdots)}} = -\lim_{s \rightarrow 0} \frac{sGH(\cdots)(\cdots)}{s(\cdots)(\cdots) + k_1GH} = 0$$

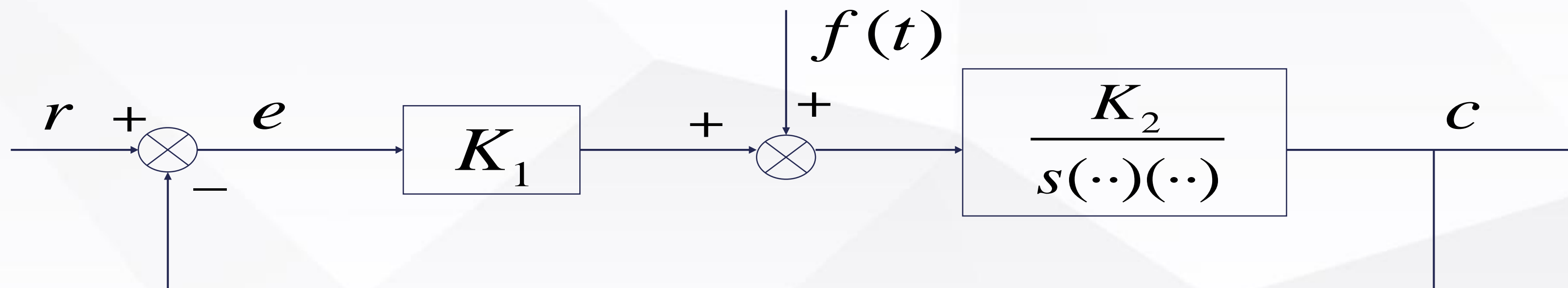
● $K(s)$ 不含积分 $K = \frac{k_1}{(\cdots)(\cdots)}$

$$e_{st} = \begin{cases} -\lim_{s \rightarrow 0} \frac{\frac{k_2}{(\cdots)(\cdots)}}{1 + \left(\frac{k_2}{(\cdots)(\cdots)}\right) \frac{k_1}{(\cdots)(\cdots)}} = -\frac{k_2}{1 + k_1k_2} \approx -\frac{1}{k_1} & (GH \text{不含积分, } GH = \frac{k_2}{(\cdots)(\cdots)}) \\ -\lim_{s \rightarrow 0} \frac{\frac{k_2}{s(\cdots)(\cdots)}}{1 + \left(\frac{k_2}{s(\cdots)(\cdots)}\right) \frac{k_1}{(\cdots)(\cdots)}} = -\frac{1}{k_1} & (GH \text{含积分, } GH = \frac{k_2}{s(\cdots)(\cdots)}) \end{cases}$$

扰动引起的静差

练习题：求以下3题的静差 $e = r - c$

- 1) 第一种情况： $r(t)=1(t)$, $f(t)=1(t)$
第二种情况： $r(t)=t$, $f(t)=1(t)$



扰动引起的静差

求解过程

1.判稳：假设系统稳定

2.由 $r(t)$ 引起的误差，令 $p(t)=0$

1 型系统，静态误差可查表

$$r(t) = 1(t), e_{r1} = 0; \quad r(t) = t, e_{r2} = \frac{1}{K_1 K_2}$$

3.由 $p(t)$ 引起的误差，令 $r(t)=0$

扰动作用点之前不含积分，扰动作用点之后含有积分，对阶跃扰动的静态误差

$$e_f = -\frac{1}{K_1}$$

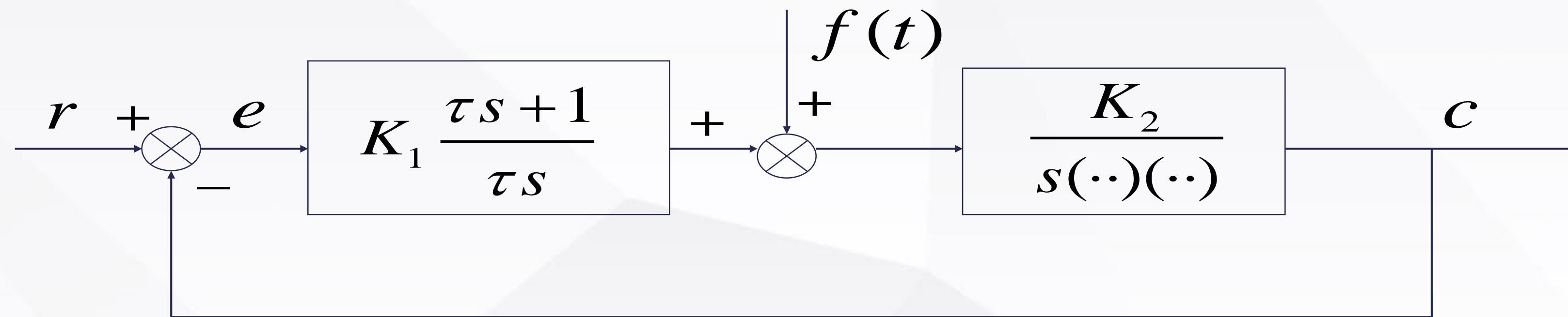
第一种情况： $r(t)=1(t)$, $f(t)=1(t)$

第二种情况： $r(t)=t$, $f(t)=1(t)$

$$e_{st} = -\frac{1}{K_1}$$
$$e_{st} = \frac{1}{K_1 K_2} - \frac{1}{K_1}$$

扰动引起的静差

- 2) 第一种情况: $r(t)=1(t)$, $f(t)=1(t)$
第二种情况: $r(t)=t$, $f(t)=1(t)$



扰动引起的静差

求解过程：

1. 判稳：假设系统稳定

2. 由 $r(t)$ 引起的误差，令 $p(t)=0$

2 型系统，静态误差可查表

$$r(t) = 1(t), e_{r1} = 0$$

$$r(t) = t, e_{r2} = 0$$

3. 由 $p(t)$ 引起的误差，令 $r(t)=0$

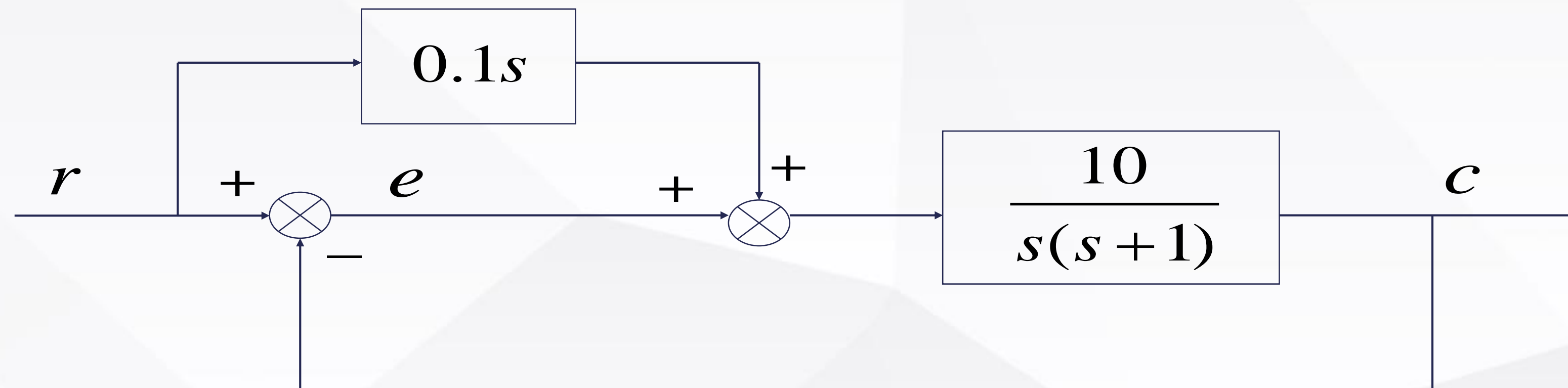
$f(t) = 1(t)$ ，扰动作用点之前含有积分，对阶跃扰动无静差 $e_{stf} = 0$

所以：第一种情况： $r(t)=1(t)$, $f(t)=1(t)$ $e_{st} = 0$

第二种情况： $r(t)=t$, $f(t)=1(t)$ $e_{st} = 0$

扰动引起的静差

- 3) 第一种情况: $r(t)=1(t)$
第二种情况: $r(t)=t$



扰动引起的静差

求解过程：

$$G_{\text{闭}}(s) = \frac{s + 10}{10 + s(s + 1)}$$

等效开环传递函数： $G_{\text{开}}(s) = \frac{s + 10}{s^2}$

2 型系统，对阶跃信号和斜坡信号的稳态误差均为 0

所以：第一种情况： $r(t) = 1(t)$, $e_{st} = 0$

第二种情况： $r(t) = t$, $e_{st} = 0$

扰动引起的静差

答案:

$$r(t)=1(t), f(t)=1(t)$$

$$r(t)=t, f(t)=1(t)$$

1)

$$-1/K_1$$

$$1/K_1 K_2 - 1/K_1$$

2)

$$0$$

$$0$$

3)

$$0$$

$$0$$

控制系统的动态指标

动态性能指标

1. t_r 上升时间

$y(t)$ 第一次达到 $y(\infty)$ 的时间

2. t_d 延迟时间

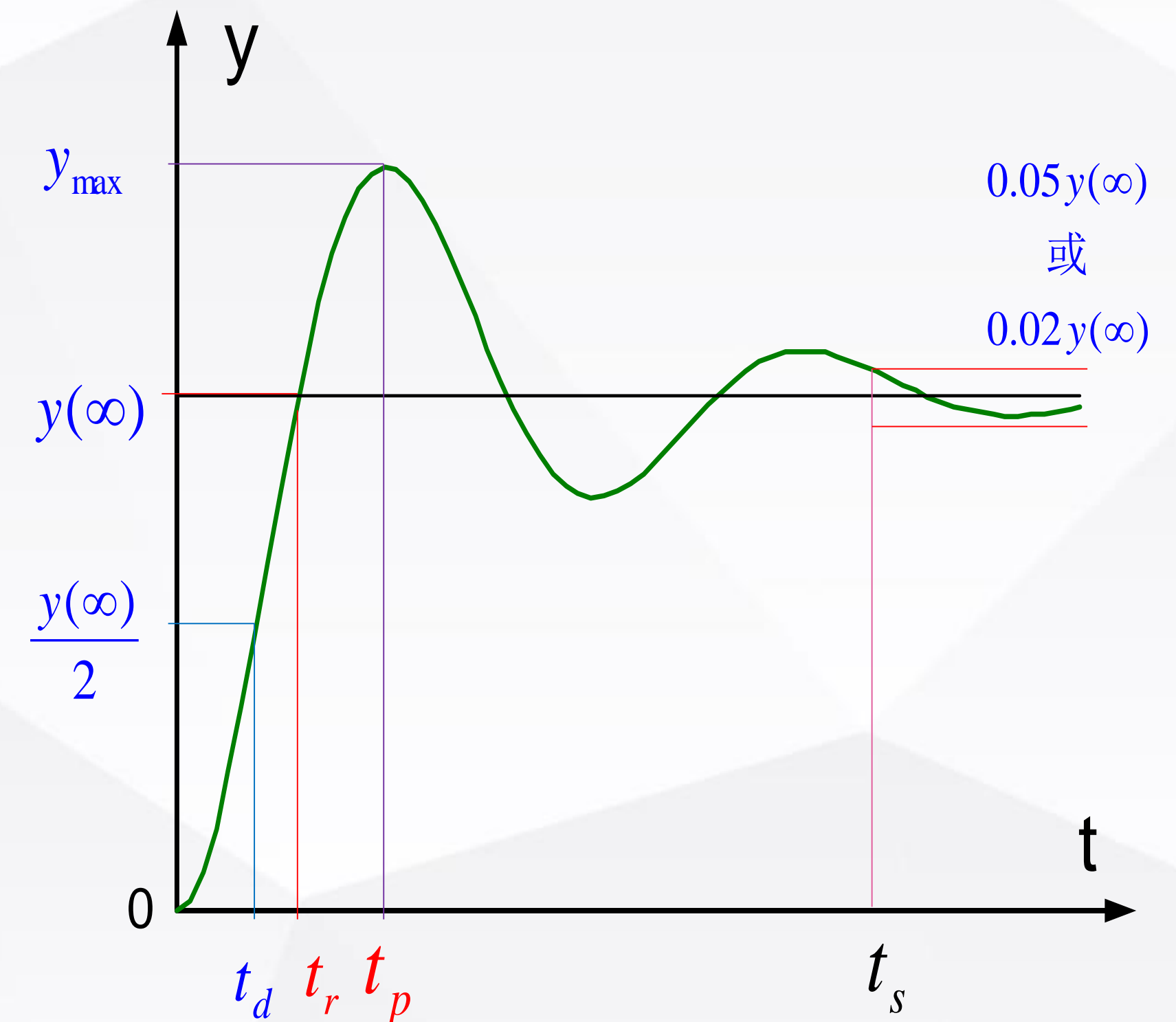
$y(t)$ 达到 $y(\infty)$ 一半的时间

3. t_s 过渡过程时间

$y(t)$ 达到 $y(\infty) \pm 5\%$ 或 $\pm 2\%$ 的时间

4. t_p 峰值时间

$y(t)$ 达到 y_{max} 的时间



动态性能指标

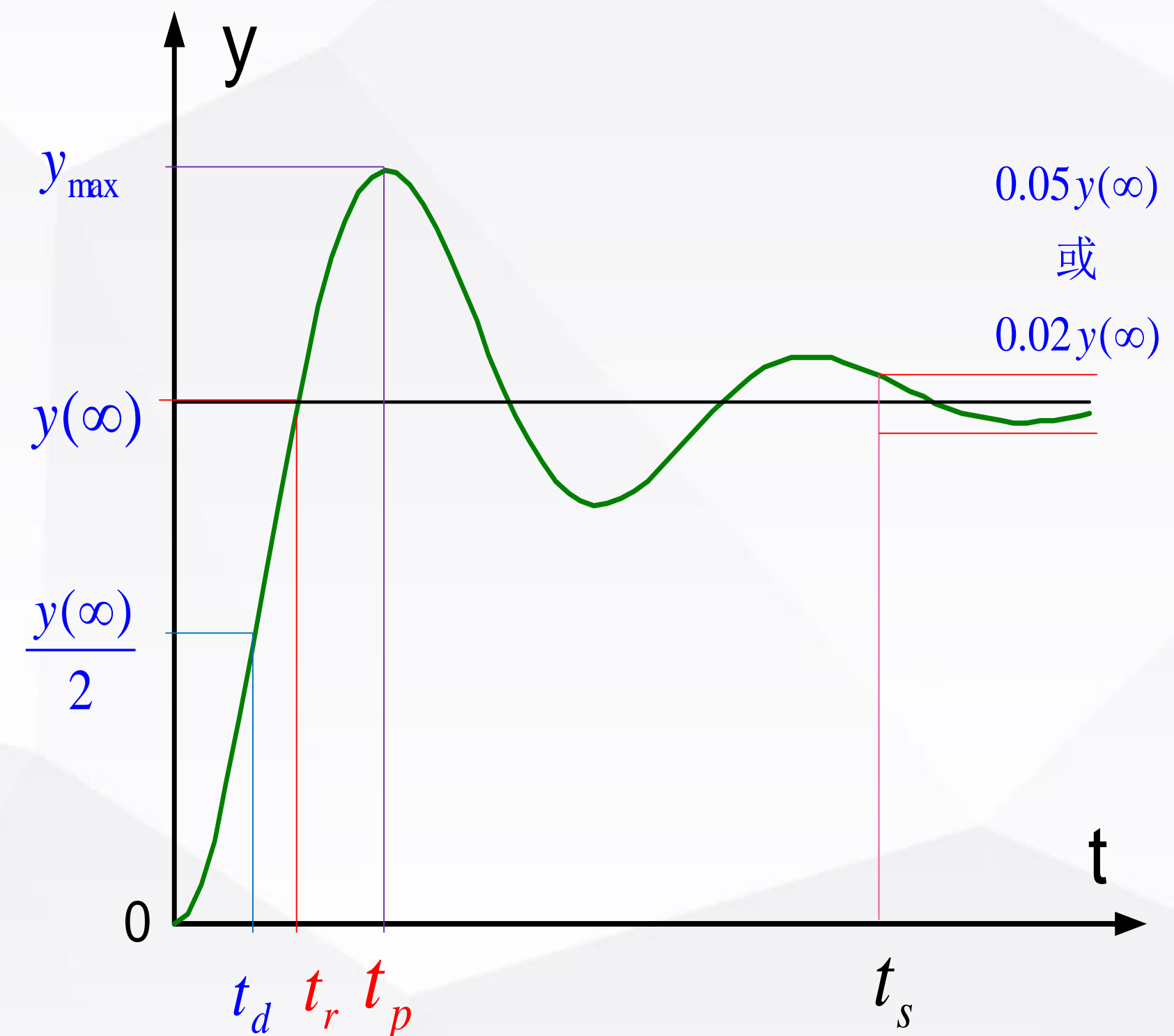
5. 超调量

$$\sigma = \frac{y_{\max} - y(\infty)}{y(\infty)} \times 100\%$$

6. 振荡次数

7. 误差积分指标

$$\int_0^{\infty} e^2(t) dt, \int_0^{\infty} t e^2(t) dt, \int_0^{\infty} |e(t)| dt$$



在阶跃函数作用下，误差的某个函数的积分值，无论哪一种都希望越小越好。

一般情况下，相对主要的指标是：过渡过程时间和超调量

典型二阶系统动态性质

二阶系统的运动

典型二阶系统

$$T^2 \frac{d^2 y}{dt^2} + 2\zeta T \frac{dy}{dt} + y = v$$

T 时间常数, ζ 阻尼系数

另一种形式:

$$\frac{d^2 y}{dt^2} + 2\zeta \omega_n \frac{dy}{dt} + \omega_n^2 y = \omega_n^2 v \quad \omega_n = \frac{1}{T} \text{ 无阻尼自振频率}$$

在零初始条件下, 解此方程有以下几种情况:

$$(1) \quad 0 \leq \zeta < 1, s_{1,2} = -\frac{\zeta}{T} \pm j \frac{\sqrt{1-\zeta^2}}{T} \quad (= -\omega_n \zeta \pm j \omega_d)$$

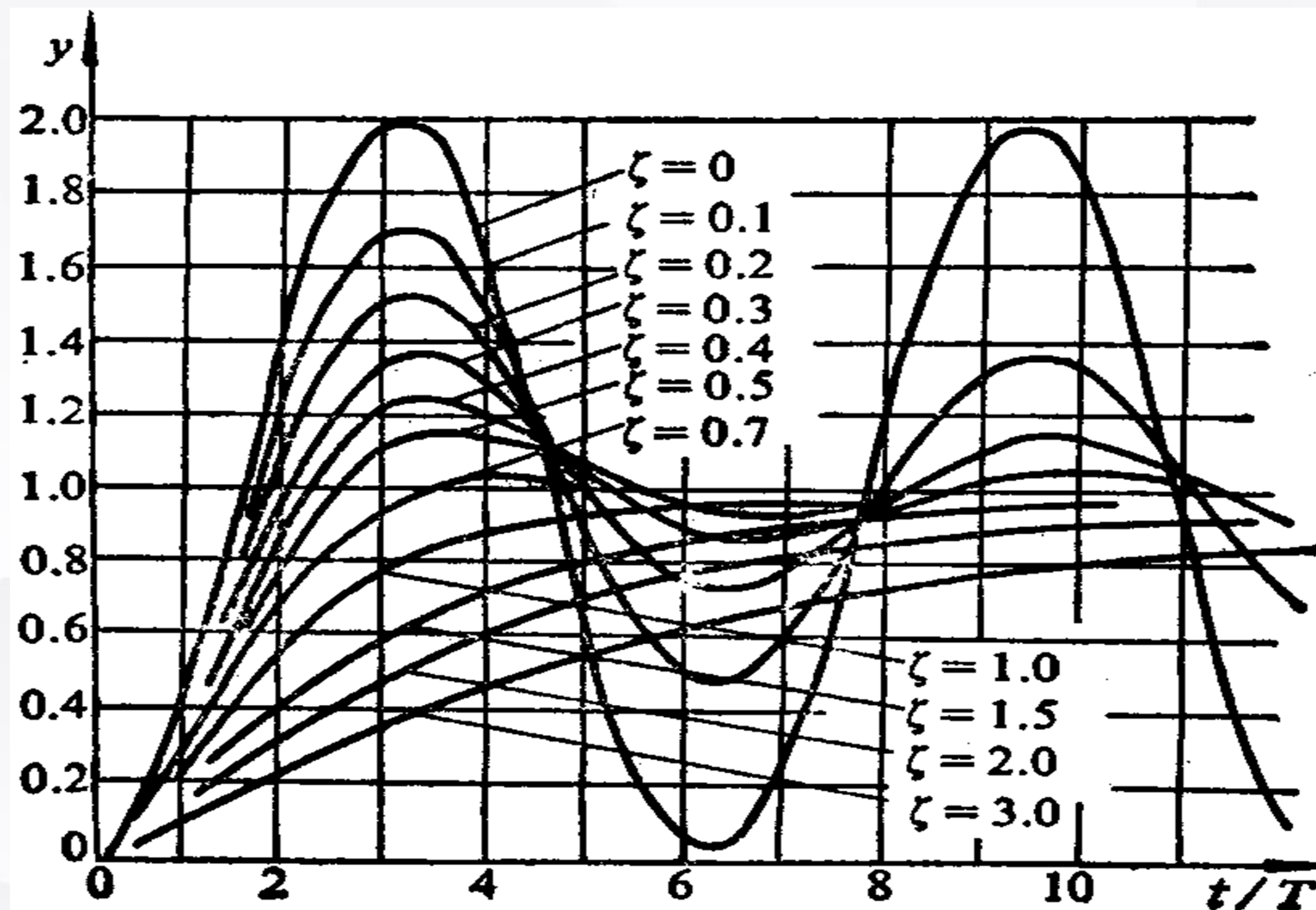
(ω_d 是阻尼振荡频率)

二阶系统的运动

$y(t)$ 的阶跃响应

$$y(t) = 1 - \frac{1}{\sqrt{1 - \zeta^2}} e^{-\frac{\zeta}{T}t} \sin\left(\frac{\sqrt{1 - \zeta^2}}{T}t + \arctg \frac{\sqrt{1 - \zeta^2}}{\zeta}\right)$$

曲线如图



二阶系统的运动

(2) $\zeta = 1$, 两个相等的负实根, $s_{1,2} = -\frac{1}{T}$, $y(t) = 1 - (1 + \frac{t}{T})e^{-\frac{t}{T}}$

(3) $\zeta > 1$, 两个不相等的负实根, $s_{1,2} = -\frac{-\zeta \pm \sqrt{\zeta^2 - 1}}{T}$

$$y(t) = 1 + a_1 e^{s_1 t} + a_2 e^{s_2 t}$$

$y(t)$ 单调趋近于1

分析:

(1) 看 ζ 的作用:

$0 \leq \zeta < 1$, 欠阻尼; $\zeta = 0$, 无阻尼, 带振荡性

$\zeta = 1$, 临界阻尼; $\zeta > 1$, 过阻尼

(2) t/T 总在一起, T 是个时间尺度, 曲线展宽或压缩

二阶系统运动的动态指标

性能指标:

(1) $t_r, y(t_r) = 1$

$$y(t_r) = 1 = 1 - \frac{1}{\sqrt{1-\zeta^2}} e^{-\frac{\zeta}{T} t_r} \sin(\omega_d t_r + \theta)$$

$$\text{即 } \sin(\omega_d t_r + \theta) = 0 \rightarrow \omega_d t_r + \theta = \pi \quad t_r = \frac{\pi - \theta}{\omega_d}$$

(2) t_p , 令 $\frac{dy}{dt} = 0$, 得 $t_p = \frac{\pi}{\omega_d} = \frac{\pi T}{\sqrt{1-\zeta^2}}$

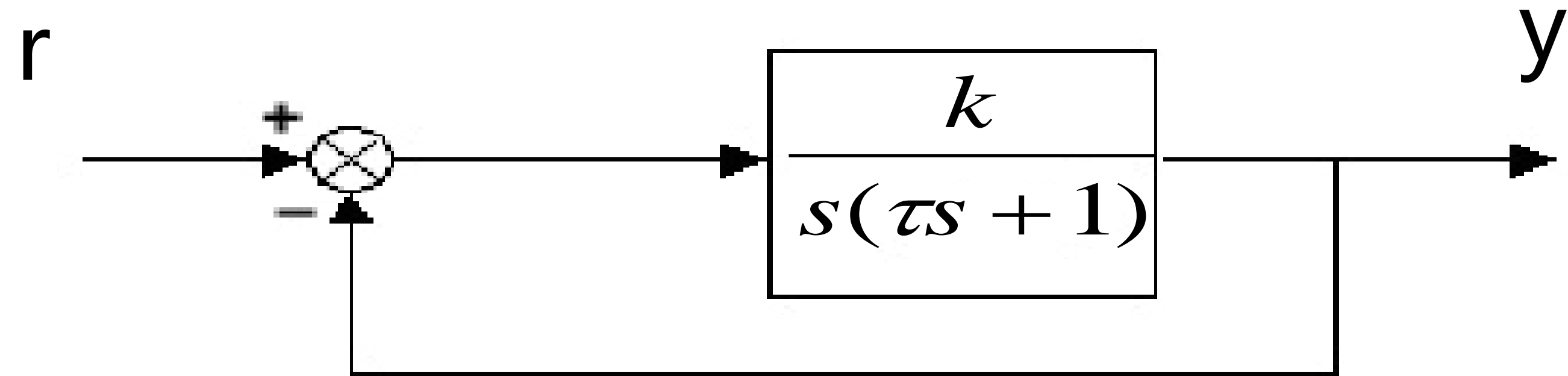
(3) 求 σ , 将 $t = t_p$ 代入 $y(t)$, 求出 y_{\max} , $y(\infty) = 1$

$$\therefore \sigma = e^{-(\zeta\pi/\sqrt{1-\zeta^2})}$$

(4) t_s 近似估计值, $t_s \approx \frac{3\sim 4}{\zeta\omega_n} = \frac{3\sim 4}{\zeta} T$ (误差带5%~2%)

二阶系统运动的动态指标

课堂练习



试分析当 $r(t)=1(t)$ ，在以下三种不同 k, τ 参数下，该二阶系统的主要特征，并画出阶跃输入下的 $y(t)$ 曲线

1) $k = 1, \tau = 1;$

$(\zeta = 0.5, T = 1, t_s = 6)$

2) $k = 4, \tau = 1;$

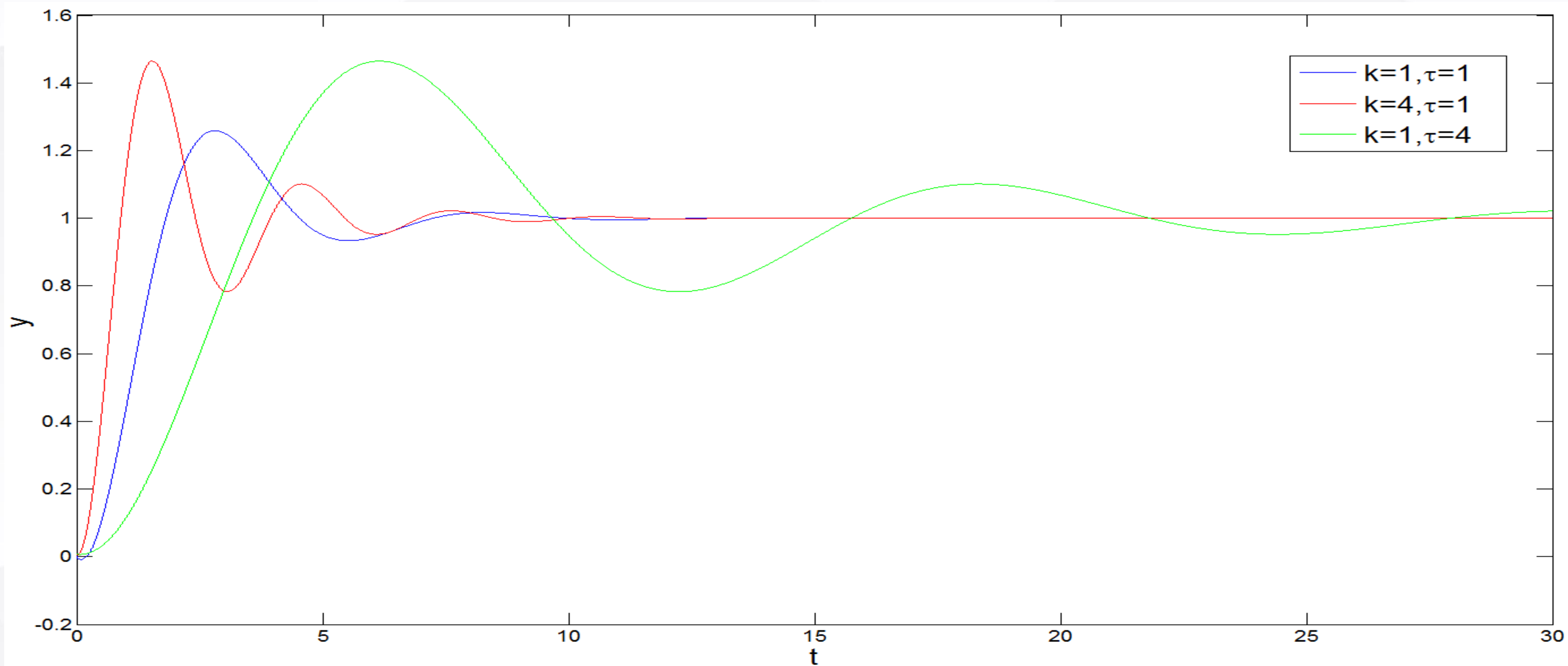
$(\zeta = 0.25, T = \frac{1}{2}, t_s = 6)$

3) $k = 1, \tau = 4;$

$(\zeta = 0.25, T = 2, t_s = 24)$

二阶系统运动的动态指标

曲线如下



二阶系统运动的动态指标

小结： 1) 二阶系统 T, ζ 对动态性能的影响

$$\sigma = e^{-\frac{\zeta\pi}{\sqrt{1-\zeta^2}}} \quad t_p = \frac{\pi T}{\sqrt{1-\zeta^2}} \quad t_s \approx \frac{3}{\zeta\omega_n}$$

2) 能根据主要特征绘制阶跃响应曲线

高阶系统动态性能的近似表示

高阶系统动态性能的近似表示

一个高阶系统的闭环传递函数，可以写成如下的形式

$$\frac{y(s)}{r(s)} = \frac{b_m s^m + b_{m-1} s^{m-1} + \cdots b_1 s + b_0}{a_n s^n + a_{n-1} s^{n-1} + \cdots a_1 s + a_0} = \frac{k(s + z_1)(s + z_2) \cdots (s + z_m)}{(s + p_1)(s + p_2) \cdots (s + p_n)}$$

$-p_i \ (i = 1, \cdots n)$ 系统的**闭环极点**

$-z_j \ (j = 1, \cdots m)$ 系统的**闭环零点**

高阶系统动态性能的近似表示

在单位阶跃输入和零初始条件下，且假设这些零极点都是实数且互不相同，于是有：

$$y(s) = \frac{A_0}{s} + \sum_{i=1}^n \frac{A_i}{s + p_i}$$

A_0, A_i 是相应于 $s = 0, s = -p_i$ 极点处的留数

有

$$y(t) = A_0 + \sum_{i=1}^n A_i e^{-p_i t}$$

$$A_0 = [y(s)s]_{s=0}$$

$$A_i = [y(s)(s + p_i)]_{s=-p_i}$$

留数描述了该极点对应运动模态的重要性程度

高阶系统动态性能的近似表示

(1) 设一极点 $-p_k$ 远离原点, 此极点处的留数为

$$\begin{aligned} A_k &= y(s)(s + p_k)|_{s=-p_k} \\ &= \frac{k(s + z_1) \cdots (s + z_m)}{s(s + p_1) \cdots (s + p_k) \cdots (s + p_n)} (s + p_k)|_{s=-p_k} \\ &= \frac{k(-p_k + z_1) \cdots (-p_k + z_m)}{(-p_k)(-p_k + p_1) \cdots (-p_k + p_n)} \approx \frac{k(p_k)^m}{(p_k)^n} \quad n > m \end{aligned}$$

$\therefore A_k$ 很小

这表示远离原点的极点所对应的运动成分对于阶跃响应的影响很小

高阶系统动态性能的近似表示

(2) 设一零点 $-z_r$ 和一极点 $-p_k$ 很靠近, 即 $|-p_k + z_r|$ 很小, 这一对零极点称为**偶极子**。此极点的留数

$$\begin{aligned} A_k &= \frac{k(s + z_1) \cdots (s + z_r) \cdots (s + z_m)}{s(s + p_1) \cdots (s + p_k) \cdots (s + p_n)} (s + p_k) \Big|_{s=-p_k} \\ &= \frac{k(-p_k + z_1) \cdots (-p_k + z_r) \cdots (-p_k + z_m)}{(-p_k)(-p_k + p_1) \cdots (-p_k + p_n)} \quad n > m \end{aligned}$$

可见 A_k 很小

表明如果有一零点与一极点相近, 则这个极点所对应的运动成分在阶跃响应中所占的比重很小。

高阶系统动态性能的近似表示

(3)主导极点

在分析高阶系统时，可以把上述两种情况的极点化为次要因素而忽略。

主导极点：稳定系统的部分极点，在它们附近没有零点，且其他极点离它们较远，并远离虚轴。

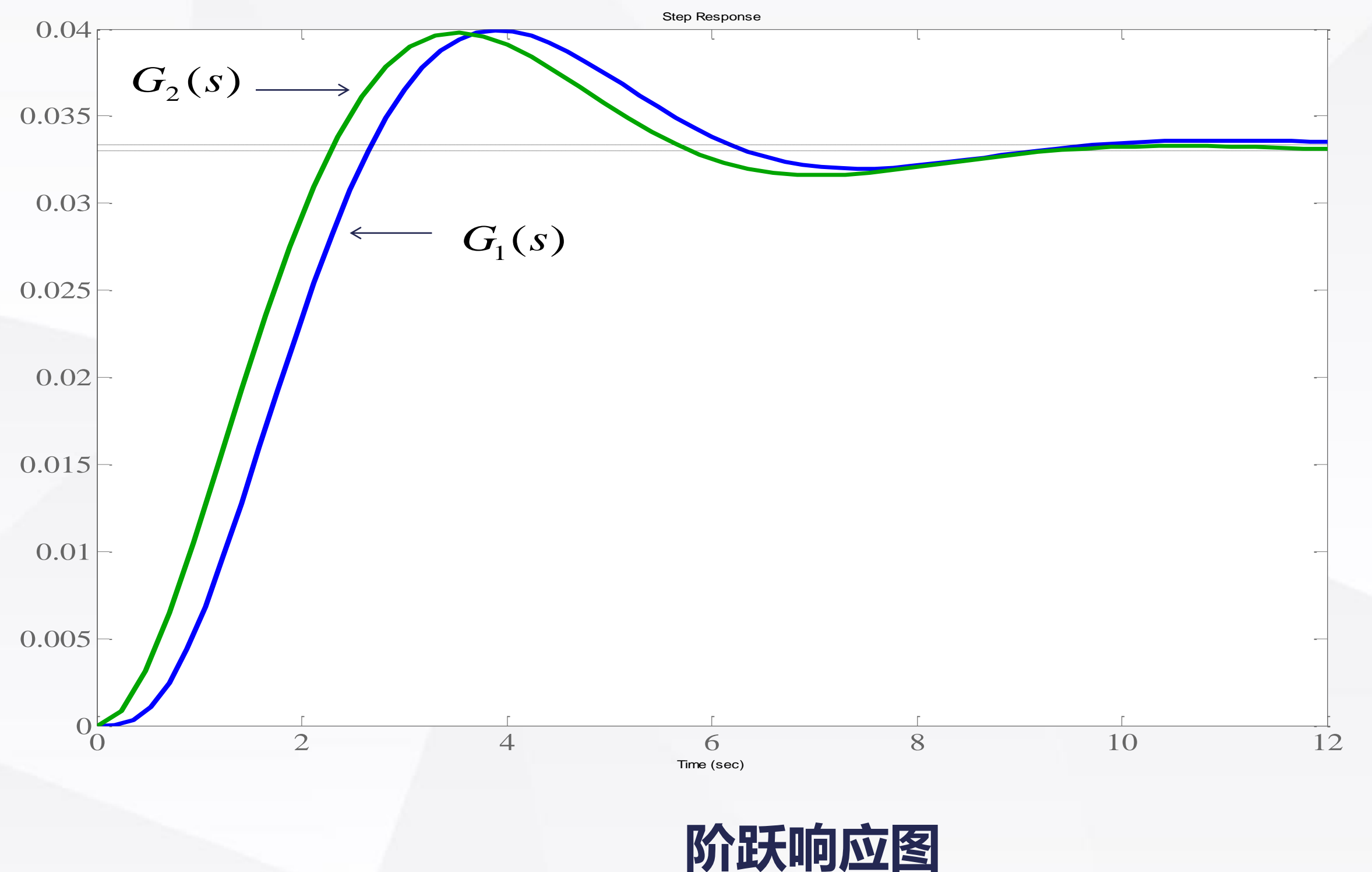
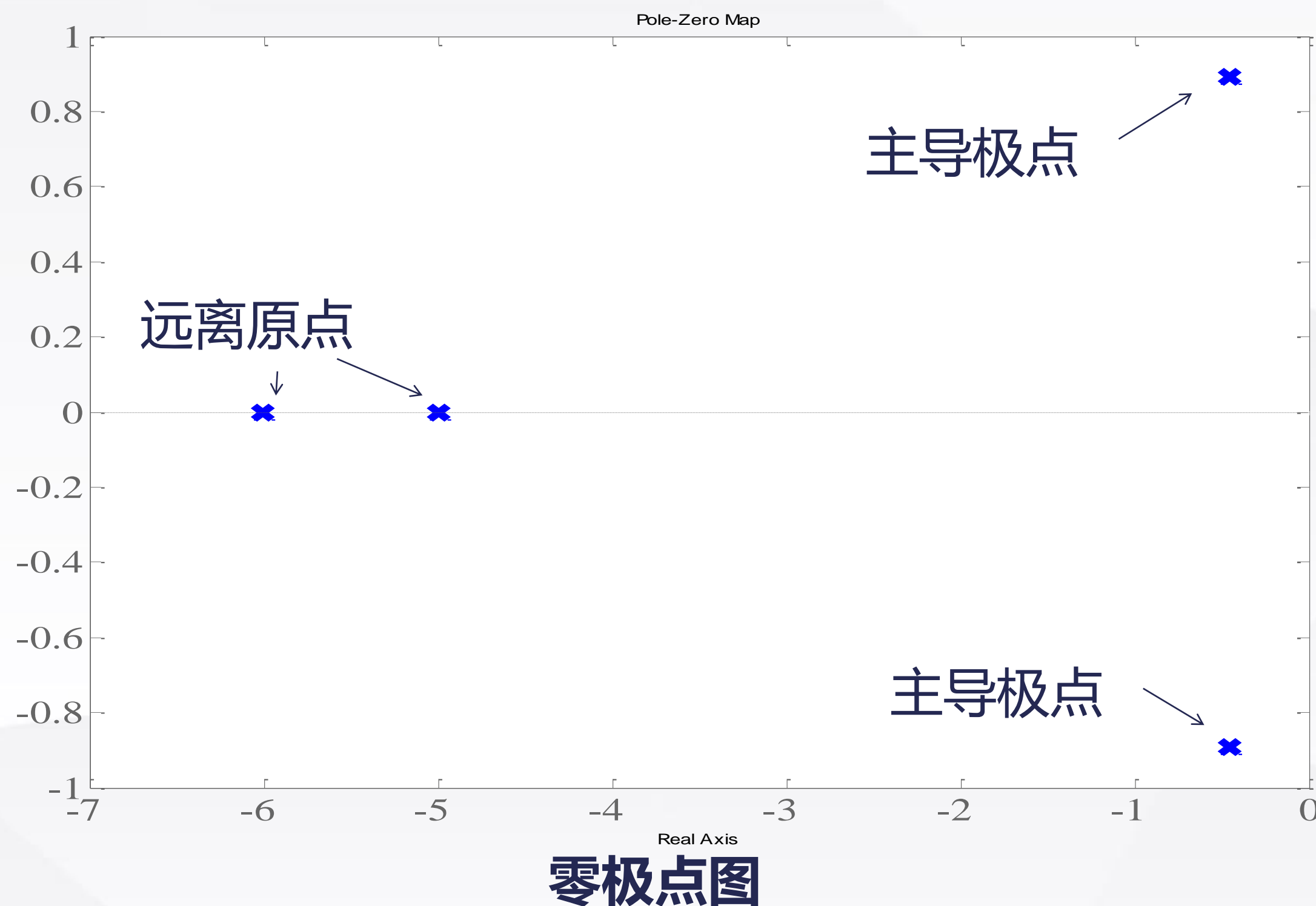
主导极点可以是一个、两个或者多个；可以是实数或者复数；如果只有一对左半平面的共轭复极点符合要求，则这个系统就可以近似化为一个二阶系统，其动态特性是由这一对主导极点决定。

高阶系统动态性能的近似表示

$$G_1(s) = \frac{1}{(s+5)(s+6)(s^2+0.9s+1)}$$

$$G_2(s) = \frac{0.033}{(s^2+0.9s+1)}$$

远离原点的极点所对应的运动成分
对于阶跃响应的影响很小，可忽略

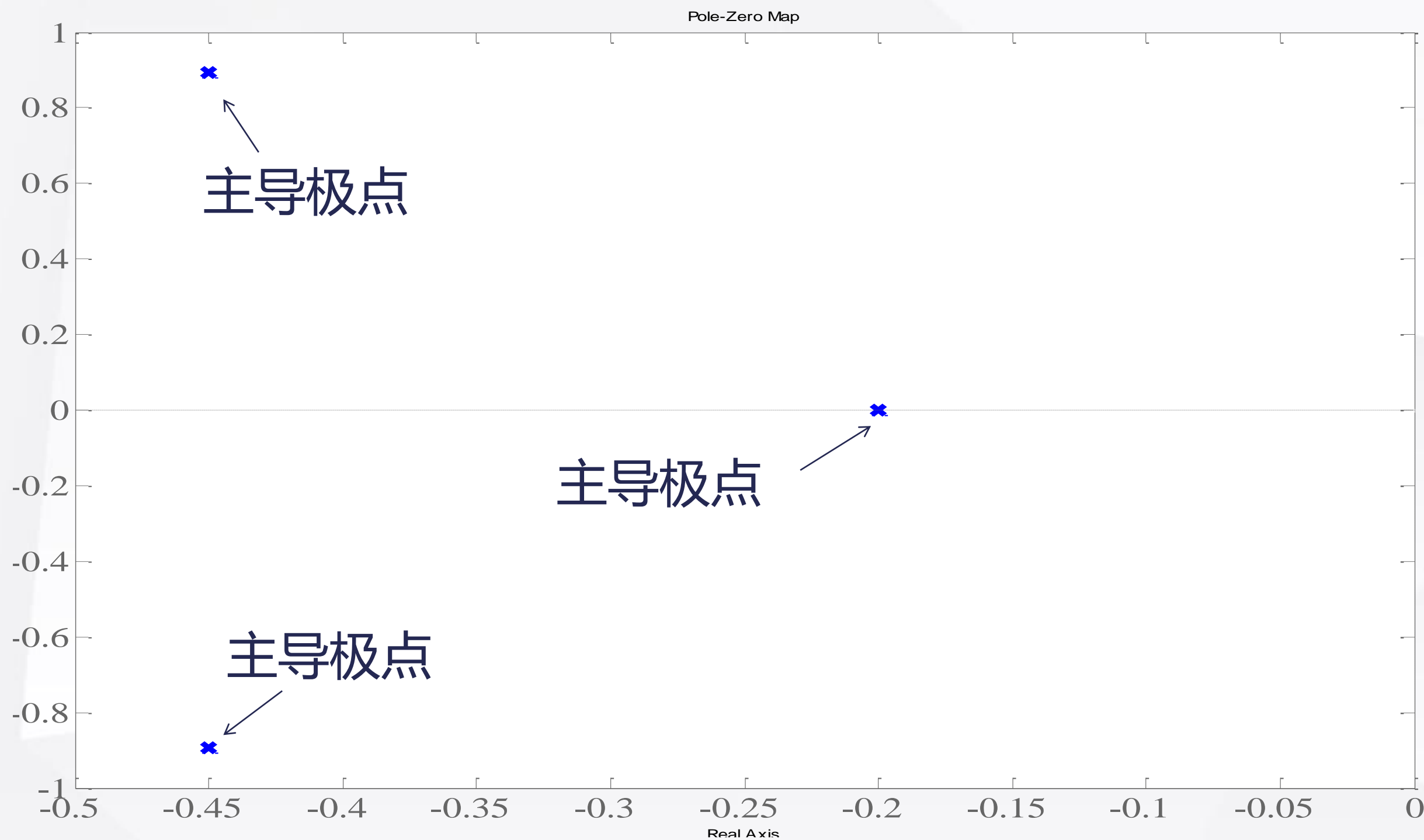


高阶系统动态性能的近似表示

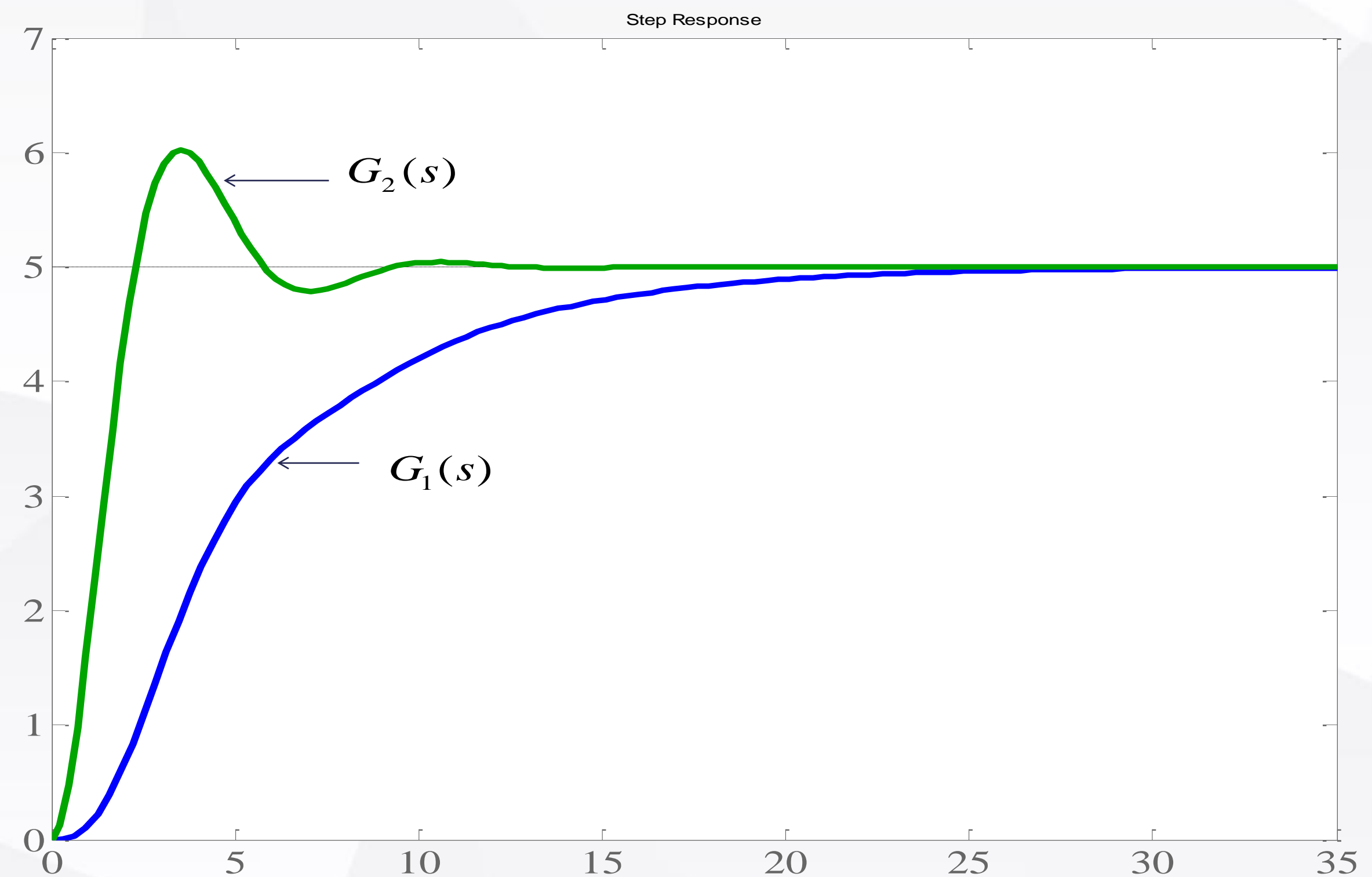
$$G_1(s) = \frac{1}{(s + 0.2)(s^2 + 0.9s + 1)}$$

$$G_2(s) = \frac{5}{(s^2 + 0.9s + 1)}$$

靠近原点的极点不能去掉



零极点图



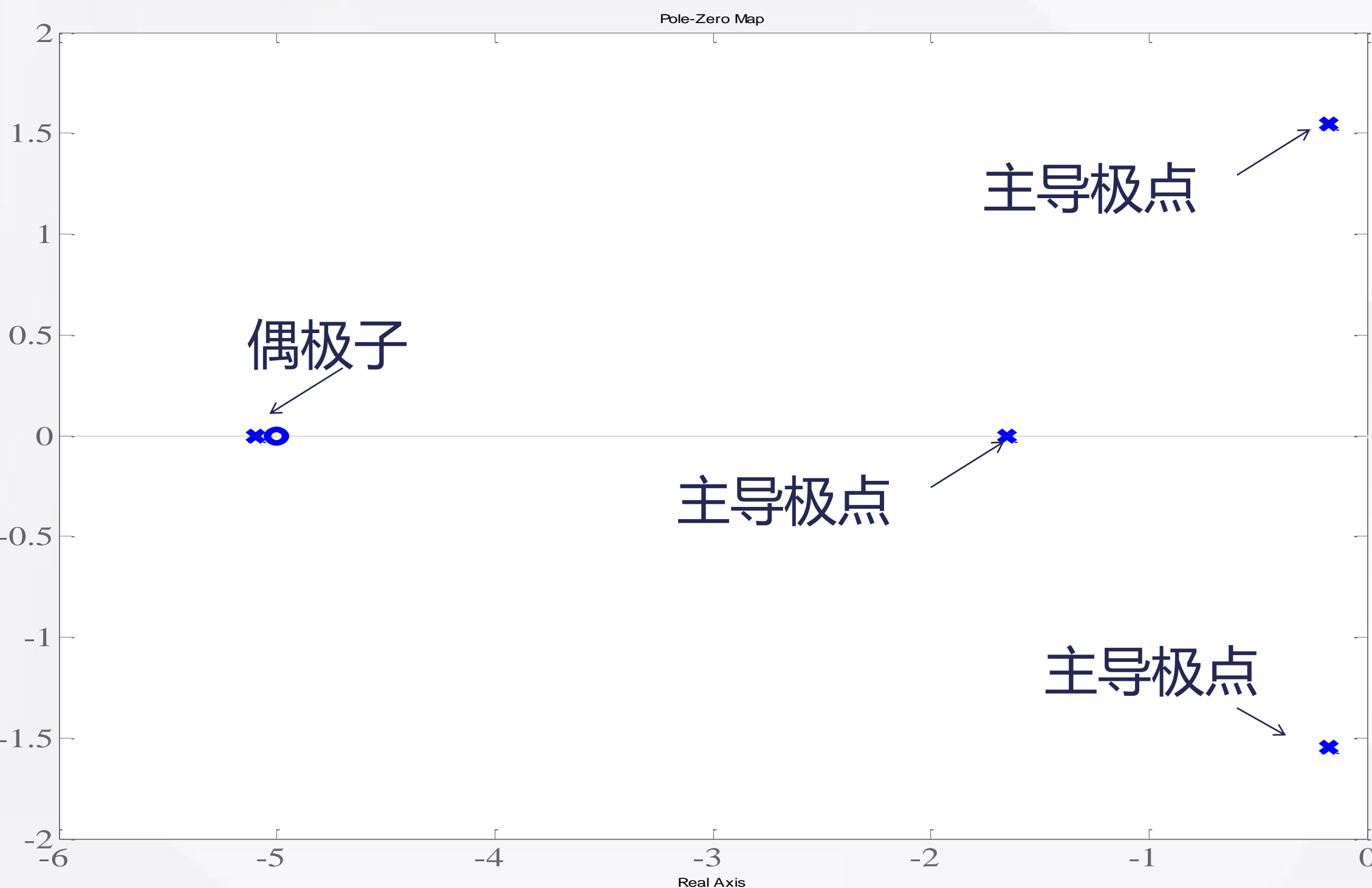
阶跃响应图

高阶系统动态性能的近似表示

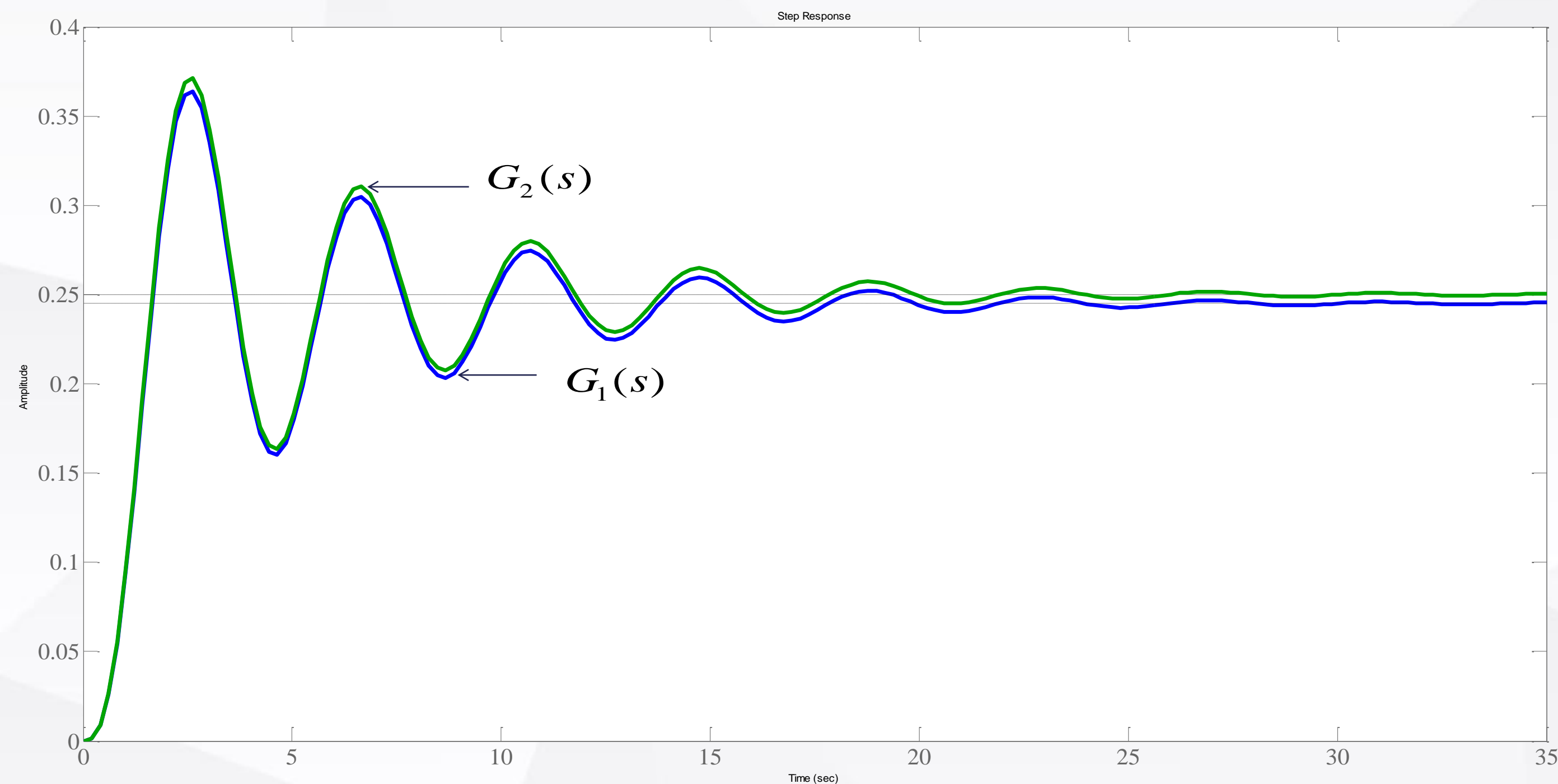
$$G_1(s) = \frac{s + 5}{(s + 5.1)(s^3 + 2s^2 + 3s + 4)}$$

$$G_2(s) = \frac{1}{(s^3 + 2s^2 + 3s + 4)}$$

如果有一零点与一极点相近，则这个极点所对应的运动成分在阶跃响应中所占的比重很小。



零极点图



阶跃响应图

本章结束