

课程回顾(1)

- § 3. 5. 1 稳定性的概念 $\lim_{t\to\infty} k(t) = 0$
- § 3. 5. 2 稳定的充要条件

系统闭环特征方程的所有根都具有负的实部 或所有闭环特征根均严格位于左半s平面

§ 3.5.3 稳定判据

$$D(s) = a_n s^n + a_{n-1} s^{n-1} + \dots + a_1 s + a_0 = 0$$

- (1) 判定稳定的必要条件 $a_i > 0$
- (2) 劳斯判据
- (3) 劳斯判据特殊情况的处理
- (4) 劳斯判据的应用 (确定使系统稳定的参数取值范围)



课程回顾(2)

关于系统的稳定性:

- (1) 稳定性是系统自身的属性,与输入的类型,形式无关。
- (2) 系统稳定与否,只取决于闭环极点,与闭环零点无关。

$$\Phi(s) = \frac{K * (s - z_1)(s - z_2) \cdots (s - z_m)}{(s - \lambda_1)(s - \lambda_2) \cdots (s - \lambda_n)} = \frac{C_1}{s - \lambda_1} + \frac{C_2}{s - \lambda_2} + \cdots + \frac{C_n}{s - \lambda_n}$$

$$k(t) = C_1 e^{\lambda_1 t} + C_2^{e\lambda_2 t} + \dots + C_n e^{\lambda_n t}$$

闭环零点影响系数 C_i ,会改变动态性能,但不影响稳定性。 闭环极点决定模态,因此决定系统的稳定性,也影响动态性能。

(3) 闭环系统的稳定性与其开环是否稳定无直接关系。



自动控制原理

(第 11 讲)

§ 3 线性系统的时域分析与校正

- § 3.1 概述
- § 3. 2 一阶系统的时间响应及动态性能
- § 3. 3 二阶系统的时间响应及动态性能
- § 3. 4 高阶系统的阶跃响应及动态性能
- § 3.5 线性系统的稳定性分析
- § 3.6 线性系统的稳态误差
- § 3.7 线性系统时域校正



§ 3.6

线性系统的稳态误差(1)

概述

稳态误差是系统的稳态性能指标,是对系统控制精度的度量。

对稳定的系统研究稳态误差才有意义, 所以计算稳态误差以系统稳定为前提。

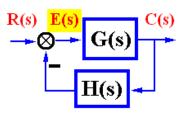
本讲只讨论系统的原理性误差,不考虑由于非线性因素引起的误差。

通常把在阶跃输入作用下没有原理性稳态误差的系统称为"无差系统",而把有原理性稳态误差的系统称为"有差系统"。



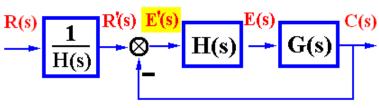
线性系统的稳态误差(2) § 3.6

§ 3. 6. 1 误差与稳态误差



按输入端定义的误差

$$E(s) = R(s) - H(s)C(s)$$



按输出端定义的误差

$$E'(s) = \frac{R(s)}{H(s)} - C(s)$$

稳态误差
$$\begin{cases} \frac{\text{静态误差: } e_{ss} = \lim_{t \to \infty} e(t) = e(\infty)}{\text{动态误差: 误差中的稳态分量 } e_{s}(t)} \end{cases}$$

§ 3. 6. 2 计算稳态误差的一般方法

- (1) 判定系统的稳定性
- (2) 求误差传递函数

$$\Phi_e(s) = \frac{E(s)}{R(s)}, \quad \Phi_{en}(s) = \frac{E(s)}{N(s)}$$

(3) 用终值定理求稳态误差 $e_{ss} = \lim_{s \to 0} s \left[\Phi_e(s) R(s) + \Phi_{en}(s) N(s) \right]$



§ 3.6.2 计算稳态误差的一般方法 (1)

例 1 系统结构图如图所示,已知 r(t) = n(t) = t,求系统的稳态误差。

解.
$$\Phi_{e}(s) = \frac{E(s)}{R(s)} = \frac{1}{1 + \frac{K}{s(Ts+1)}} = \frac{s(Ts+1)}{s(Ts+1) + K}$$

$$D(s) = Ts^{2} + s + K = 0$$

$$e_{ssr} = \lim_{s \to 0} s \Phi_{e}(s) R(s) = \lim_{s \to 0} s \cdot \frac{s(Ts+1)}{s(Ts+1) + K} \cdot \frac{1}{s^{2}} = \frac{1}{K}$$

$$\Phi_{en}(s) = \frac{E(s)}{N(s)} = \frac{-\frac{K_{n}}{T_{n}s+1}}{1 + \frac{K}{s(Ts+1)}} = \frac{-K_{n}s(Ts+1)}{(T_{n}s+1)[s(Ts+1) + K]}$$

$$-K_{n}s(Ts+1) = \frac{-K_{n}s(Ts+1)}{1 - K_{n}s(Ts+1)}$$

$$e_{ssn} = \lim_{s \to 0} s \, \Phi_{en}(s) \, N(s) = \lim_{s \to 0} s \cdot \frac{-K_n s(Ts+1)}{(T_n s+1)[s(Ts+1)+K]} \cdot \frac{1}{s^2} = \frac{-K_n}{K}$$

$$e_{ss} = e_{ssr} + e_{ssn} = \frac{1 - K_n}{K}$$

$$e_{ss} = e_{ssr} + e_{ssn} = \frac{1 - K_n}{K}$$
 e_{ss} 与系统自身的结构参数有关 与外作用的类型有关



§ 3.6.2 计算稳态误差的一般方法 (2)

例 2 系统结构图如图所示,求 r(t)分别为 $A\cdot 1(t)$, At, $At^2/2$ 时系统的稳态误差。

解.
$$\Phi_e(s) = \frac{E(s)}{R(s)} = \frac{s(Ts+1)}{s(Ts+1)+K}$$

$$r(t) = A \cdot 1(t) \qquad e_{ss1} = \lim_{s \to 0} s \cdot \frac{s(Ts+1)}{s(Ts+1)+K} \cdot \frac{A}{s} = 0$$

$$r(t) = A \cdot t \qquad e_{ss2} = \lim_{s \to 0} s \cdot \frac{s(Ts+1)}{s(Ts+1) + K} \cdot \frac{A}{s^2} = \frac{A}{K}$$

$$r(t) = \frac{A}{2} \cdot t^2 \qquad e_{ss3} = \lim_{s \to 0} s \cdot \frac{s(Ts+1)}{s(Ts+1) + K} \cdot \frac{A}{s^3} = \infty$$



静态误差系数法(1)

静态误差系数法 —— r(t) 作用时 ess 的计算规律

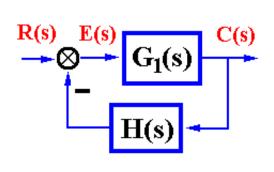
$$G(s) = G_1(s)H(s) = \frac{K(\tau_1 s + 1) \cdots (\tau_m s + 1)}{s^{\nu}(T_1 s + 1) \cdots (T_{n-\nu} s + 1)} = \frac{K}{s^{\nu}}G_0(s)$$
 { **K:** 开环增益 **v:** 型别 (类型)

$$G_0(s) = \frac{(\tau_1 s + 1) \cdots (\tau_m s + 1)}{(T_1 s + 1) \cdots (T_m s + 1)} \qquad \lim_{s \to 0} G_0(s) = 1$$

$$\Phi_{e}(s) = \frac{E(s)}{R(s)} = \frac{1}{1 + G_{1}(s)H(s)} = \frac{1}{1 + \frac{K}{s^{\nu}}G_{0}(s)}$$

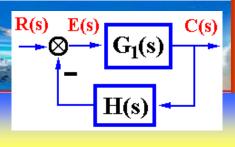
$$e_{ss} = \lim_{s \to 0} s \ \Phi_{e}(s) \ R(s) = \lim_{s \to 0} s \cdot R(s) \cdot \frac{1}{1 + \frac{K}{s^{\nu}}G_{0}(s)}$$

稳态误差 e_{ss} 与 $\begin{cases} 输入r(t) 的形式 \\ 系统结构参数(K, v) \end{cases}$ 有关





静态误差系数法 (2)



$$e_{ss} = \lim_{s \to 0} s \; \Phi_{e}(s) \; R(s) = \lim_{s \to 0} s \; R(s) \frac{1}{1 + G_{1}(s)H(s)} = \lim_{s \to 0} s \cdot R(s) \cdot \frac{1}{1 + \frac{K}{s^{v}} G_{0}(s)}$$

$$r(t) = A \cdot \mathbf{1}(t) \quad e_{ssp} = \lim_{s \to 0} s \; \Phi_{e}(s) \; R(s) = \lim_{s \to 0} s \cdot \frac{A}{s} \cdot \frac{1}{1 + G_{1}(s)H(s)} = \frac{A}{1 + \lim_{s \to 0} G_{1}(s)H(s)} = \frac{A}{1 + K_{p}}$$

静态位置误差系数
$$K_p = \lim_{s \to 0} G_1(s)H(s) = \lim_{s \to 0} \frac{K}{s^{\nu}}$$

$$r(t) = A \cdot t \qquad e_{ssv} = \lim_{s \to 0} s \, \Phi_e(s) \, R(s) = \lim_{s \to 0} s \cdot \frac{A}{s^2} \cdot \frac{1}{1 + G_1(s)H(s)} = \frac{A}{\lim_{s \to 0} s \, G_1(s)H(s)} = \frac{A}{K_v}$$

静态速度误差系数
$$K_{\nu} = \lim_{s \to 0} s G_1(s) H(s) = \lim_{s \to 0} \frac{K}{s^{\nu-1}}$$

$$r(t) = \frac{A}{2}t^{2} \qquad e_{ssa} = \lim_{s \to 0} s \; \Phi_{e}(s) \; R(s) = \lim_{s \to 0} s \cdot \frac{A}{s^{3}} \cdot \frac{1}{1 + G_{1}(s)H(s)} = \frac{A}{\lim_{s \to 0} s^{2} G_{1}(s)H(s)} = \frac{A}{K_{a}}$$

静态加速度误差系数
$$K_a = \lim_{s \to 0} s^2 G_1(s) H(s) = \lim_{s \to 0} \frac{K}{s^{\nu-2}}$$



静态误差系数法 (3)

型别	静态误差系数			稳态误差计算		
V	$K_{p} = \lim_{s \to 0} G_{1}H$ $= \lim_{s \to 0} \frac{K}{s^{v}}$	$K_{v} = \lim_{s \to 0} sG_{1}H$ $= \lim_{s \to 0} \frac{K}{s^{v-1}}$	$K_a = \lim_{s \to 0} s^2 G_1 H$ $= \lim_{s \to 0} \frac{K}{s^{v-2}}$	$r=A\cdot 1(t)$ $e_{SS} = \frac{A}{1+K_p}$	$r=A \cdot t$ $e_{SS} = \frac{A}{K_v}$	$r = A \cdot t^{2}/2$ $e_{SS} = \frac{A}{K_{a}}$
0	K	0	0	A 1+K	∞	œ
Ι	œ	K	0	0	A/K	&
П	œ	œ	K	0	0	A/K



静态误差系数法 (4)

V	r=A·1(t)	r=A·t	r= A·t²/2
0	$\frac{A}{1+K}$	8	ω
Ι	0	$\frac{A}{K}$	ω
П	0	0	$\frac{A}{K}$

例 3 系统结构图如图所示,已知输入 $r(t) = 2t + 4t^2$,求系统的稳态误差。

解.
$$G(s) = \frac{K_1(Ts+1)}{s^2(s+a)}$$

$$\begin{cases} K = K_1/a \\ v = 2 \end{cases}$$

$$\Phi(s) = \frac{K_1}{s^2(s+a) + K_1(Ts+1)}$$

$$D(s) = s^3 + as^2 + K_1 Ts + K_1 = 0$$

$$s^3$$
 1 K_1T

 $\mathbf{K_1}$

 $\mathbf{s}^{\mathbf{0}}$

$$s^2$$
 a $K_1 \implies a>0$

$$\frac{\overline{s^2(s+a)}}{Ts+1}$$

$$r_1(t) = 2t \qquad e_{ss1} = 0$$

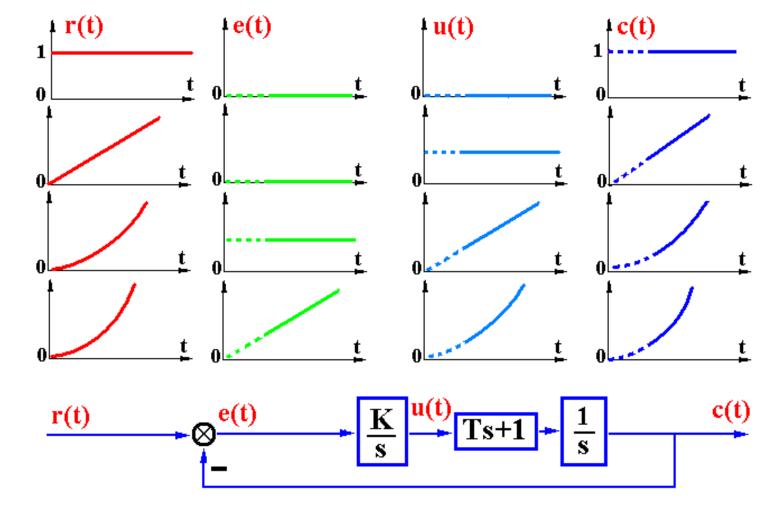
$$r_2(t) = 4t^2 = 8 \cdot \frac{1}{2}t^2$$
 $e_{ss2} = \frac{A}{K} = \frac{8a}{K_1}$

$$e_{ss} = e_{ss1} + e_{ss2} = \frac{8a}{K_1}$$



静态误差系数法 (5)

V	r=A·1(t)	r=A·t	r= A·1 ² /2
0	A 1+K	8	∞
Ι	0	A K	œ
П	0	0	A K





静态误差系数法 (6)

例 4 系统结构图如图所示,已知输入 r(t) = At, 求 $G_c(s)$, 使稳态误差为零。

$$\mathbf{F} \cdot G(s) = \frac{K}{s(Ts+1)} \begin{cases}
K = K \\
v = 1
\end{cases}$$

$$D(s) = Ts^{2} + s + K = 0$$

$$\Phi_{e}(s) = \frac{E(s)}{R(s)} = \frac{1 - \frac{KG_{c}(s)}{s(Ts+1)}}{1 + \frac{K}{s(Ts+1)}} = \frac{s(Ts+1) - KG_{c}(s)}{s(Ts+1) + K}$$

$$e_{ss} = \lim_{s \to 0} s\Phi_{e}(s) \frac{A}{s^{2}} = \lim_{s \to 0} \frac{A \left[sT + 1 - \frac{K}{s}G_{c}(s) \right]}{s(Ts+1) + K} = \frac{A \left[1 - \frac{K}{s}G_{c}(s) \right]}{K} = 0$$

按前馈补偿的复合控制方案可以有效提高系统的稳态精度



在主反馈口到干扰作用点之间的前向通道中

提高增益、设置积分环节,可以同时减小或消

§ 3.6.4 干扰作用引除控制输入和干扰作用下产生的稳态误差。

例 5 系统如图所示,已知输入
$$\begin{cases} r(t) = At^2/2 \\ n(t) = At \end{cases}$$
 求系统的稳态误差。
$$\begin{cases} K = K_1K_2K_3 \\ v = 2 \end{cases}$$

$$\Phi_e(s) = \frac{E(s)}{R(s)} = \frac{1}{1 + \frac{K_1K_2K_3(Ts+1)}{s_1s_2}} = \frac{s_1s_2}{s_1s_2 + K_1K_2K_3(Ts+1)}$$

$$D(s) = s_1s_2 + K_1K_2K_3Ts + K_1K_2K_3 = 0$$

$$\begin{cases} K_1K_2K_3 > 0 \\ T > 0 \end{cases}$$

$$e_{ssr} = \lim_{s \to 0} s \Phi_e(s) \frac{A}{s^3} = \lim_{s \to 0} \frac{A}{s^2} \frac{s_1s_2}{s_1s_2 + K_1K_2K_3Ts + K_1K_2K_3} = \frac{A}{K_1K_2K_3}$$

$$\Phi_{en}(s) = \frac{E(s)}{N(s)} = \frac{-K_2K_3(Ts+1)/s_2}{1+K_1K_2K_3(Ts+1)/(s_1s_2)} = \frac{-K_2K_3s_1(Ts+1)}{s_1s_2+K_1K_2K_3Ts+K_1K_2K_3}$$

$$e_{ssn} = \lim_{s \to 0} s \cdot \Phi_{en}(s) \cdot N(s) = \lim_{s \to 0} s \cdot \frac{A}{s^2} \cdot \frac{-K_2 K_3 s_1 (Ts + 1)}{s_1 s_2 + K_1 K_2 K_3 Ts + K_1 K_2 K_3} = \frac{-A}{K_1}$$



例

例1 系统结构图如图所示,当r(t)=t 时,要求ess<0.1,求K的范围。

解
$$G(s) = \frac{K(0.6s+1)}{s(s+1)(2s+1)}$$

$$\begin{cases} K \\ v = 1 \end{cases}$$

$$r(t) = t \qquad e_{ss} = \frac{1}{K} < 0.1 \implies K > 10$$

$$D(s) = s(s+1)(2s+1) + K(0.6s+1) = 2s^3 + 3s^2 + (1+0.6K)s + K = 0$$

• Ro • S • 2 • 1+0
uth 3 • 3 • .
$$K$$

• S • $3(1+0.6K)$ - 0 \rightarrow 3-0.2K>0 \rightarrow K<15



课程小结

误差定义: (1)按输入端定义误差; (2)按输出端定义误差

稳态误差: (1)静态误差; (2)动态误差

- (1) 判定系统的稳定性
- (2) 求误差传递函数
- (3) 用终值定理求稳态误差
- (1) 静态误差系数: Kp, Kv, Ka
- (2) 计算误差方法
- (3) 适用条件
-)系统稳定
- 2) 按输入端定义误差
- 3) r(t)作用,且r(t)无其他前馈通道