

第三章

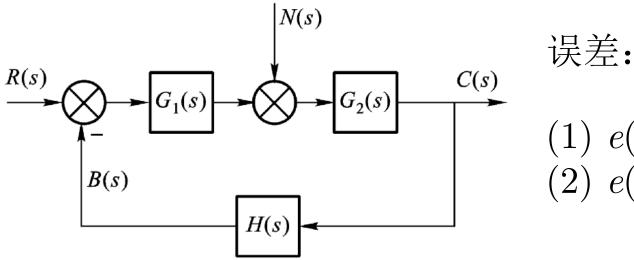
时域分析法(3)



3-4 稳态误差分析计算

误差与稳态误差

1. 误差的两种定义



(1)
$$e(t) = r(t) - c(t)$$

(2)
$$e(t) = r(t) - b(t)$$



2. 稳态误差

定义:稳定系统误差的终值称为稳态误差。当时间 $t \rightarrow \infty$ 时,e(t)极限存在,则稳态误差为

$$e_{ss} \coloneqq \lim_{t \to \infty} e(t)$$

3. 中值定理应用的条件

定理:设 e(t) 的 Laplace 变换为 E(s) 且 $\lim_{t\to\infty} e(t)$ 及 $\lim_{s\to 0} sE(s)$ 存在。则

$$e_{ss} = \lim_{t \to \infty} e(t) = \lim_{s \to 0} sE(s)$$



二、稳态误差的计算

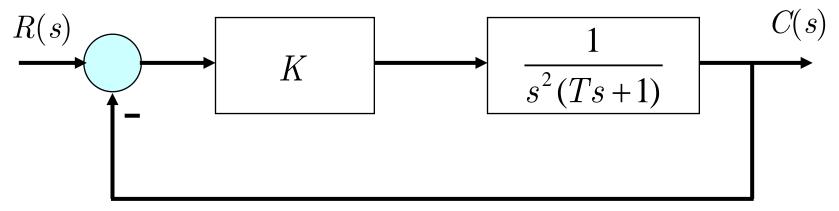
一般地,sE(s)是s的有理分式函数,故当且仅当sE(s)的极点均在左半面就可保证

$$e_{ss} = \lim_{t \to \infty} e(t) = \lim_{s \to 0} sE(s)$$

存在,即*sE*(*s*)的极点均在左半面的条件中,蕴涵了闭环系统稳定的条件。



例:考虑如下系统:



令 r(t)=1(t)。求稳态误差 e_{ss} 。

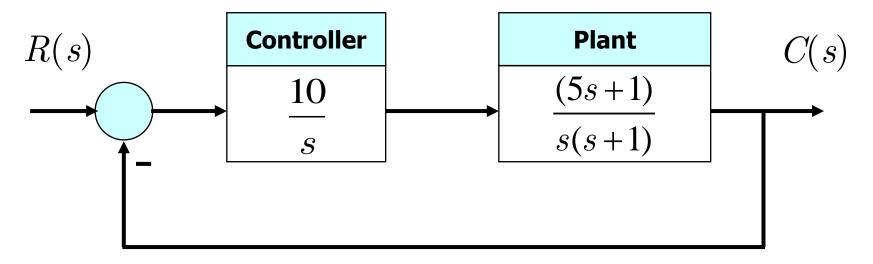
解:
$$sE(s) = s(R(s) - B(s)) = s \frac{1}{1 + G(s)H(s)} \frac{1}{s}$$

$$= \frac{1}{1 + G(s)H(s)} = \frac{s^2(Ts+1)}{Ts^3 + s^2 + K}$$

关于 s 的系数为零,系统的稳态误差不存在。



例:考虑如下系统:



解:因

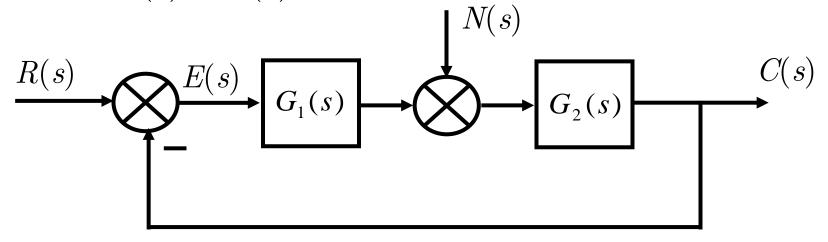
$$\mathcal{L}(\sin \omega t) = \frac{\omega}{(s^2 + \omega^2)}$$



$$sE(s) = s[R(s) - B(s)] = \frac{s}{1 + G(s)H(s)}R(s)$$

由于sE(s)中有两个极点位于虚轴,与终值定理应用的条件不符。

例:求R(s)和N(s)作用下的稳态误差:



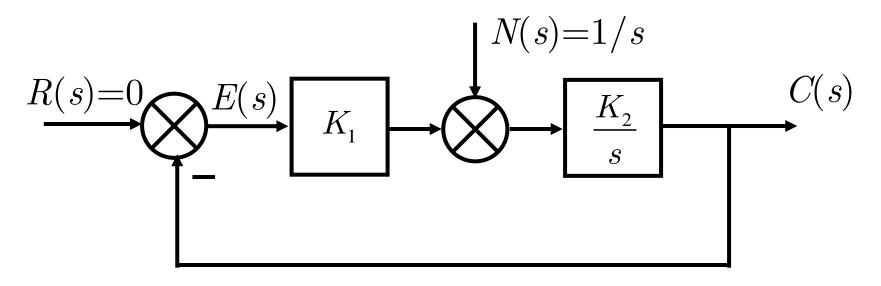
根据叠加原理:

$$E(s) = E_r + E_n = \frac{1}{1 + G_1(s)G_2(s)}R(s) - \frac{G_2(s)}{1 + G_1(s)G_2(s)}N(s)$$

若
$$R(s)=0$$
,
$$E_n(s) = -\frac{G_2(s)}{1+G_1(s)G_2(s)}N(s)$$



例:求N(s)作用下的稳态误差:

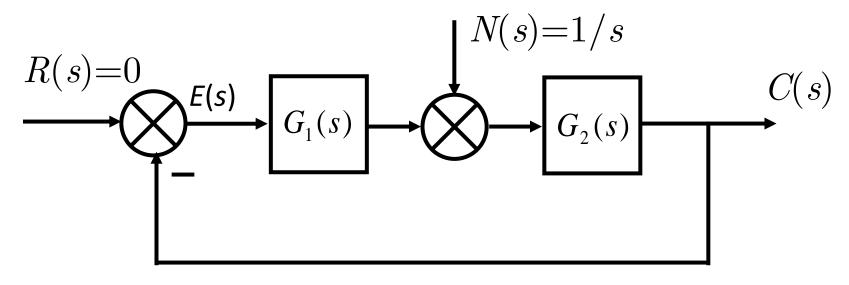


其中, $K_1>0$, $K_2>0$ 。则由于SE(s)的根在左半面,故

$$e_{ss} = \lim_{s \to 0} sE(s) = -\lim_{s \to 0} \frac{sK_2}{s + K_1K_2} \cdot \frac{1}{s} = -\frac{1}{K_1}$$

北京航空航天大學

注意:对sE(s)的验证是必不可少的,例如:



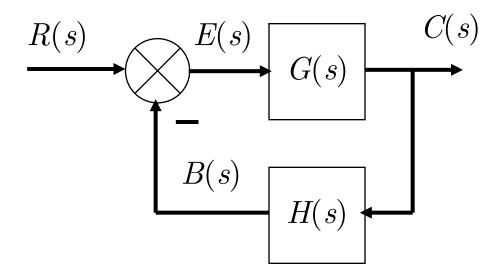
$$G_{1}(s) = \frac{K_{1}}{s} \qquad G_{2}(s) = \frac{K_{2}}{s} \qquad K_{1} > 0, K_{2} > 0$$

$$sE(s) = -s \frac{sK_{2}}{s^{2} + K_{1}K_{2}} \cdot \frac{1}{s}$$

由于sE(s)有根在虚轴, e_{ssn} 不存在。



三、系统类型



$$\Leftrightarrow E(s) = R(s) - B(s)$$

$$E(s) = \frac{1}{1 + G(s)H(s)}R(s)$$





$$G(s)H(s) = \frac{K(T_a s + 1)(T_b s + 1)\cdots(T_m s + 1)}{s^N(T_1 s + 1)(T_2 s + 1)\cdots(T_p s + 1)} = \frac{KN_0(s)}{s^N D_0(s)}$$

则

$$N = \begin{cases} 0, & \text{Type 0 system} \\ 1, & \text{Type 1 system} \\ 2, & \text{Type 2 system} \end{cases}$$

1. 静态位置误差系数 K_p (r=1(t))

$$r(t) = 1(t)$$

则

$$e_{ss} = \lim_{t \to \infty} e(t) = \lim_{s \to 0} \frac{s}{1 + G(s)H(s)} R(s)$$

$$= \lim_{s \to 0} \frac{s}{1 + G(s)H(s)} \frac{1}{s} = \lim_{s \to 0} \frac{1}{1 + \frac{KN_0(s)}{s^N D_0(s)}}$$

这里,

$$N_0(0) = 1$$
, $D_0(0) = 1$

静态位置误差系数 K_p 定义为:

$$K_{p} = \lim_{s \to 0} G(s)H(s) = \lim_{s \to 0} \frac{KN_{0}(s)}{s^{N}D_{0}(s)} = \begin{cases} K, & \text{type} = 0\\ \infty, & \text{type} \ge 1 \end{cases}$$

因此,

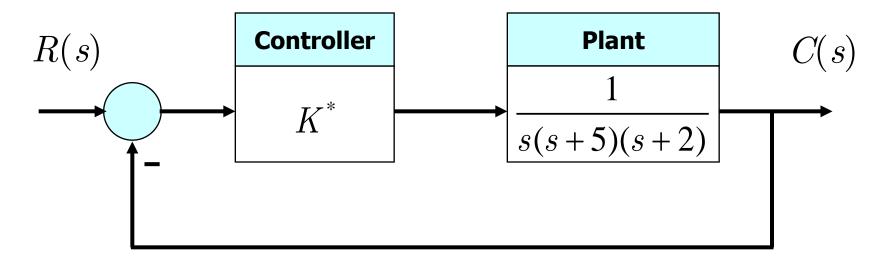
$$e_{ss} = \lim_{t \to \infty} e(t) = \lim_{s \to 0} \frac{s}{1 + G(s)H(s)} \frac{1}{s}$$

$$= \frac{1}{1 + K_p}$$

$$= \begin{cases} \frac{1}{1 + K}, & \text{if } N = 0, \\ 0, & \text{if } N \ge 1 \end{cases}$$



例:考虑如下控制系统:



这里, $0 < K^* < 10$ 。 $\Leftrightarrow r(t) = 1(t)$ 。求 e_{ss} 。

解: 首先,检验 sE(s)的根是否在左半面。进而,计算 e_{ss} 。



2. 静态速度误差系数 $K_v(r=t1(t))$

这里,

$$N_0(0) = 1$$
 $D_0(0) = 1$



定义速度误差系数

$$K_v = \lim_{s \to 0} sG(s)H(s) = \begin{cases} 0, & \text{Type 0 systems} \\ K, & \text{Type 1 systems} \\ \infty, & \text{Type 2 or higher systems} \end{cases}$$

$$e_{ss} = \lim_{s \to 0} \frac{1}{s + sG(s)H(s)} = \frac{1}{K_v} = \begin{cases} \infty, & \text{Type 0 systems} \\ \frac{1}{K}, & \text{Type 1 systems} \\ 0, & \text{Type 2 or higher systems} \end{cases}$$



3. 静态加速度误差系数 K_a $(r=t^2/2)$

$$r(t) = \frac{t^{2}}{2} \Rightarrow R(s) = \frac{1}{s^{3}}$$

$$e_{ss} = \lim_{t \to \infty} e(t) = \lim_{s \to 0} \frac{s}{1 + G(s)H(s)} \frac{1}{s^{3}}$$

$$= \lim_{s \to 0} \frac{1}{s^{2} + s^{2}G(s)H(s)} = \lim_{s \to 0} \frac{1}{s^{2} \frac{KN_{0}(s)}{s^{N}D_{0}(s)}}$$

则

$$N_0(0) = 1$$
 $D_0(0) = 1$



定义加速度误差系数

$$K_a = \lim_{s \to 0} s^2 G(s) H(s) = egin{cases} 0, & \text{Type 0 and 1 systems} \\ K, & \text{Type 2 system} \\ \infty, & \text{Type 3 or higher systems} \end{cases}$$
 贝J

$$e_{ss} = \lim_{s \to 0} \frac{1}{s^2 + s^2 G(s) H(s)_v} = \frac{1}{K_a} = \begin{cases} \infty, & \text{Type 0 and 1 systems} \\ \frac{1}{K}, & \text{Type 2 systems} \\ 0, & \text{Type 3 or higher systems} \end{cases}$$

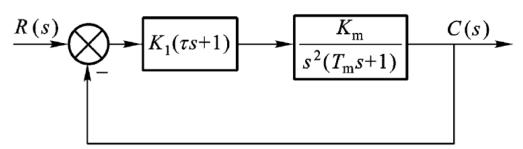
The steady state error in terms of Gain K

G(s)H(s)积分 环节的个数	输入		
	$A \cdot 1(t)$	$A \cdot t1(t)$	$A\!\cdot\!t^2/2$
Type 0	$e_{ss} = \frac{A}{1+K}$	∞	∞
Type 1	$e_{ss} = 0$	$e_{ss} = \frac{A}{K}$	∞
Type 2	$e_{ss} = 0$	$e_{ss} = 0$	$e_{ss} = \frac{A}{K}$



例:系统结构如下图:若输入信号为

$$r(t) = 1 + t + \frac{1}{2}t^2, \quad \forall t \ge 0$$
 试求系统的稳态误差。



解:首先判别稳定性。系统的闭环特征方程为

$$s^{2}(T_{m}s+1) + K_{1}K_{m}(\tau s+1) = 0 \Longrightarrow T_{m}s^{3} + s^{2} + K_{1}K_{m}\tau s + K_{1}K_{m} = 0$$

稳定条件: (1) T_m , K_1 , K_m , τ 均应大于零;

$$(2) \quad \tau > T_m$$

根据系统结构与稳态误差之间的关系,直接求 e_{ss} 。

从结构图看出,该系统为单位反馈且属 II 型系统:

当输入
$$r(t) = 1(t)$$
时, $e_{ss1} = 0$;

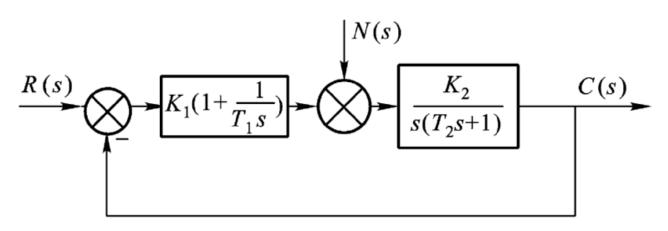
当输入
$$r(t) = t$$
 时, $e_{ss2} = 0$;

当输入
$$r(t) = \frac{1}{2}t^2$$
 时, $e_{ss3} = \frac{a_0}{K} = \frac{1}{K_1 K_m}$

系统稳态误差
$$e_{ss} = e_{ss1} + e_{ss2} + e_{ss3} = \frac{1}{K_1 K_m}$$

三、干扰作用下的稳态误差

例:系统结构图如下,已知干扰n(t)=1(t),试求干扰作用下的稳态误差 e_{ssn} 。



解:首先判断稳定性。系统开环传函为

$$G(s) = \frac{K_1 K_2 (T_1 s + 1)}{s^2 T_1 (T_2 s + 1)}$$



所以闭环特征方程为

$$T_2 s^3 + s^2 + K_1 K_2 s + K_1 K_2 / T_1 = 0$$

稳定条件:

- (1) T_1, T_2, K_1, K_2 均应大于零。
- (2) $T_1 > T_2$

其次求稳态误差。从图中可以看出,误差信号到于扰作用点之前的传递函数中含有一个积分环节,故系统在阶跃干扰作用下的稳态误差 e_{ssn} 为零。



事实上,

$$\Phi_{EN}(s) = \frac{-K_2 s}{s^2 (T_2 s + 1) + (K_1 K_2 / T_1)(1 + T_1 s)}$$

$$e_{ssn} = \lim_{s \to 0} s \Phi_{EN}(s) N(s) = 0$$