

### 自动控制理论

## 第五章 根轨迹分析法 Chapter 5 Root Locus





### 第五章内容

- □ 概述
- □ 根轨迹的绘制方法
- □广义根轨迹
- □ 基于根轨迹的系统性能分析
- □ 基于根轨迹的系统补偿器设计



问题:由根轨迹(仅调整根轨迹增益)不能得到满意的控制性能,如何处理?

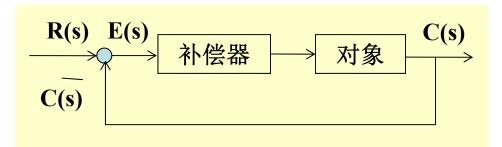
改造根轨迹的形状,使改造后的根轨迹穿过期望的闭环极点

控制系统补偿(也称控制系统校正):通过引入适当类型、适当参数值的附加装置(校正装置或补偿器),改变系统不可变动部分(由控制对象、执行机构和量测部件组成)的特性,使加入装置后的控制系统能满足事先要求的性能指标

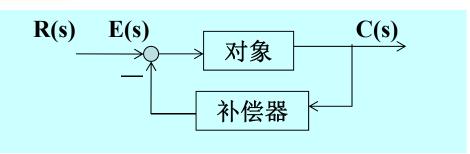
补偿(校正)的目的是使系统稳定,具有满意的动态响应,以及有足够大的增益保证稳态误差不超过某个给定的最大值

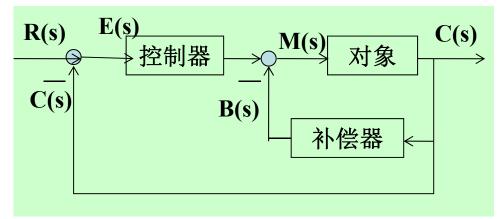
控制系统补偿(校正)是控制系统综合的关键环节





串联补偿



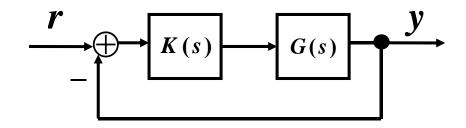


反馈补偿

局部反馈补偿



当动态系统不满足要求时, 可以设计一个串联补偿器



#### 设计补偿器的第一步 是确定它的结构

K(s)的结构可由以下三者描述:

- □ 根轨迹增益
- □ 零点
- □ 极点



#### 补偿器常见的结构:

- 1) 单位反馈系统回路增益中的<mark>积分器</mark>意味着对阶跃响应的零稳态误差 (参见介绍系统型别时的内容)
- 2) 还有一个重要的控制器结构就是仅有原点处的零点: 微分控制
- 3) 在控制领域中比例、积分、微分控制是非常重要的,这三种模式一起作用,称为 PID 控制器
- 4) 增加一个稳定零点和一个稳定极点,来形成如下控制器结构

$$K(s) = K \frac{s+z}{s+p}$$

- ❖ 当零点的幅值小于极点的幅值时,称
  为超前(lead)控制器。
- ❖ 否则,称为滞后(lag)控制器.

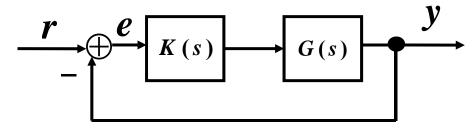


#### 常见结构对瞬态响应与稳态响应的影响如下表所示

控制器	瞬态响应	稳态(对阶跃响应的误差)
<b>比例</b> (P)	加大反馈	通常非零
微分 (D)	增大阻尼和稳定性	通常非零
积分 (I)	降低稳定性	零稳态误差
PI	P , <b>I结合</b>	结合P, I
PD	P, D <b>结合</b>	结合P, D
PID	P, I, D <b>结合</b>	<b>结合</b> P, I, D
Lead	降低上升时间,加大阻尼	通常非零
Lag	降低稳定性	减小误差



#### 例5-29 考虑如下标准系统



其中 
$$G(s) = \frac{1}{s(s+1)}$$
;  $R(s) = \frac{1}{s}$ ;  $E(s) = \frac{1}{1 + K(s)G(s)}R(s)$ ;

试分析常见的一些控制器结构K(s)对系统的影响。

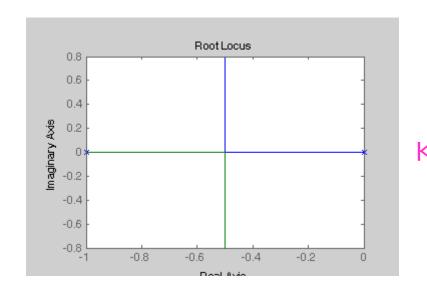


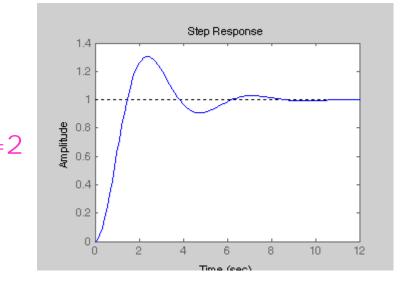
解: 1) 比例控制(P)

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

稳态误差: 
$$e_p(\infty) = \lim_{s \to 0} sE(s) = \lim_{s \to 0} s \cdot \frac{1}{s} \left( \frac{1}{1 + K(s)G(s)} \right) = \lim_{s \to 0} \left( \frac{s^2 + s}{s^2 + s + K} \right) = 0$$

#### 系统的根轨迹如图示。若K=2, 单位阶跃响应如图所示







#### 2) 微分控制(D)

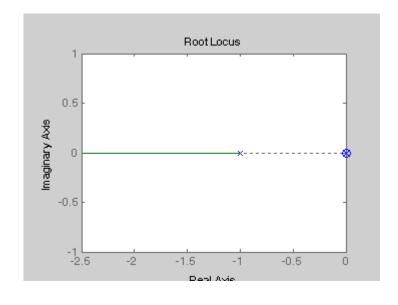
$$K(s) = Ks \Rightarrow K(s)G(s) = \frac{Ks}{s(s+1)} = \frac{K}{s+1}$$

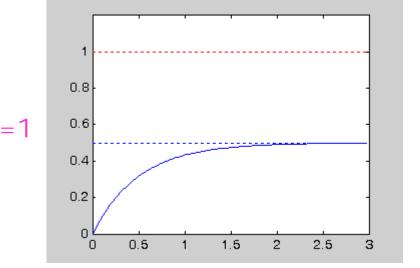
$$G(s) = \frac{1}{s(s+1)}$$

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

稳态误差: 
$$e_p(\infty) = \lim_{s \to 0} s \frac{1}{s} \left( \frac{1}{1 + K(s)G(s)} \right) = \lim_{s \to 0} \left( \frac{s+1}{s+1+K} \right) = \frac{1}{K+1}$$

若K=1, 单位阶跃响应如图所示







### 3) 积分控制(I)

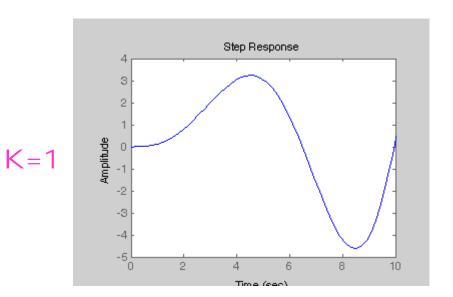
$$K(s) = \frac{K}{s} \Rightarrow K(s)G(s) = \frac{K}{s^2(s+1)}$$

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

#### 注: 闭环系统不稳定!

Root Locus 1.5 Imaginary Axis 0.5 -1.5 -2 -3 -2

若K=1, 单位阶跃响应如图所示





#### 4) 比例积分控制(PI)(Ti1=2)

$$K(s) = K\left(1 + \frac{0.5}{s}\right) = K\frac{s + 0.5}{s} \Rightarrow K(s)G(s) = K\frac{s + 0.5}{s^2(s + 1)}$$

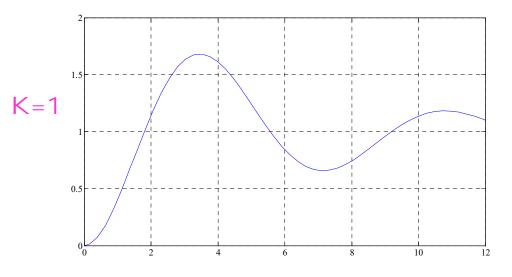
$$G(s) = \frac{1}{s(s+1)}$$

注: 稳态误差为零.

#### 系统的根轨迹如图示

Root Locus 1.5 0.5 -1.5-2 -0.8 -0.6 -0.4-0.2Real Axis

#### 若K=1, 单位阶跃响应如图所示





#### 4) 比例积分控制(PI)(Ti2=1)

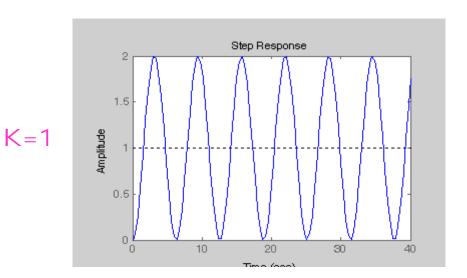
$$K(s) = K\left(1 + \frac{1}{s}\right) = K\frac{s+1}{s} \Rightarrow K(s)G(s) = K\frac{s+1}{s^2(s+1)} = \frac{K}{s^2}$$

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

注: 闭环系统临界稳定.

Root Locus 0.2

若K=1, 单位阶跃响应如图所示

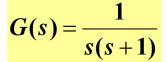




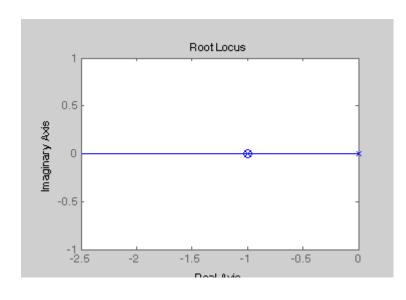
#### 5) 比例微分控制(PD)(Td=1)

$$K(s) = K(1+s) \Rightarrow K(s)G(s) = K\frac{s+1}{s(s+1)} = \frac{K}{s}$$

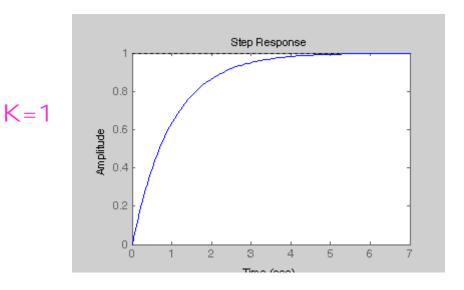
稳态误差 
$$e_p(\infty) = \lim_{s \to 0} s \frac{1}{s} \left( 1 - \frac{K}{s + K} \right) = 0$$



#### 系统的根轨迹如图示



### 若K=1, 单位阶跃响应如图所示





#### 6) 比例微分积分控制(PID)

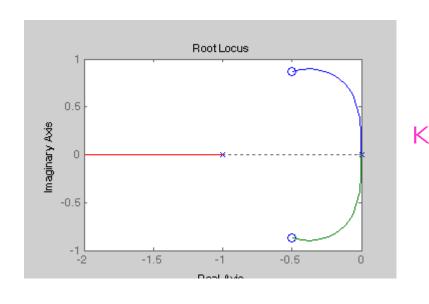
$$G(s) = \frac{1}{s(s+1)}$$

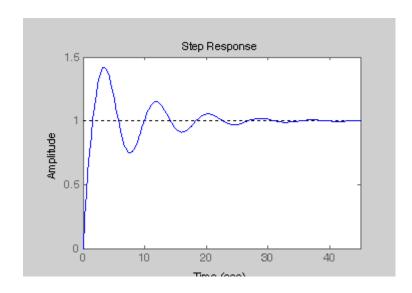
$$K(s) = K\left(1 + \frac{1}{s} + s\right) \Rightarrow K(s)G(s) = K\frac{s^2 + s + 1}{s^2(s+1)}$$

#### 稳态误差

$$e_p(\infty) = \lim_{s \to 0} s \frac{1}{s} \left( 1 - \frac{K(s^2 + s + 1)}{s^2(s+1) + K(s^2 + s + 1)} \right) = 0$$

若K=1, 单位阶跃响应如图所示







#### 超前补偿

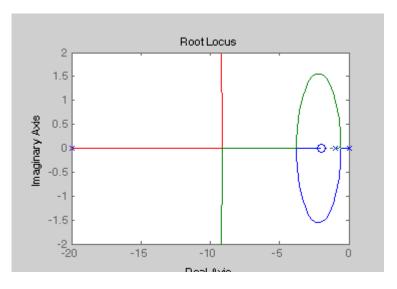
$$K(s) = K \frac{s+2}{s+20} \Rightarrow K(s)G(s) = K \frac{s+2}{s(s+1)(s+20)}$$

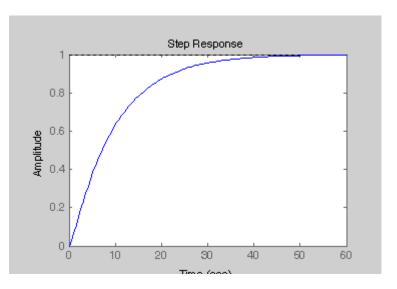
$$G(s) = \frac{1}{s(s+1)}$$

稳态误差

$$e_p(\infty) = \lim_{s \to 0} s \frac{1}{s} \left( 1 - \frac{K(s+2)}{s(s+1)(s+20) + K(s+2)} \right) = 0$$

系统的根轨迹如图示





若K=1, 单位阶跃响应如图所示



#### 8) 滞后补偿

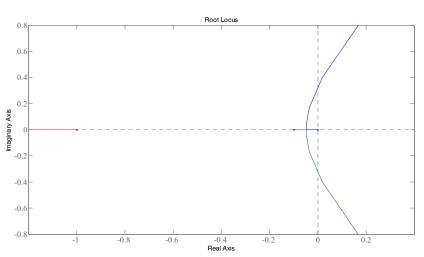
$$G(s) = \frac{1}{s(s+1)}$$

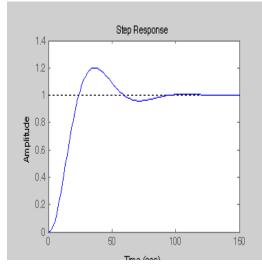
$$K(s) = K \frac{s+10}{s+0.1} \Rightarrow K(s)G(s) = K \frac{s+10}{s(s+1)(s+0.1)}$$

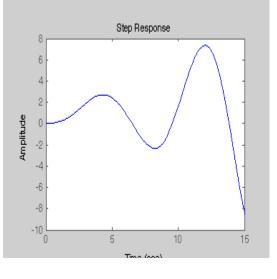
#### 注: 闭环系统仅当K较小时稳定

#### 系统的根轨迹如图示

#### 若K不同,其单位阶跃响应如图所示







K = 0.001

K = 0.1



例

给定负反馈控制系统的开环传递函数 $G_p(s) = \frac{4}{s(s+2)}$ ,试用根轨迹方法设计串联校正,

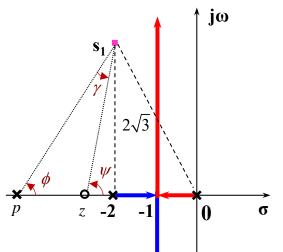
使闭环系统的主导极点满足 $\zeta = 0.5$ 和 $\omega_n = 4$ 

解

校正前闭环系统的根轨迹  $p_1 = 0, p_2 = -2$ 

期望闭环主导极点 $S_{1,2} = -\zeta \omega_n \pm j\omega_n \sqrt{1-\zeta^2} = -2 \pm j2\sqrt{3}$ 

期望闭环主导极点不在根轨迹上



$$\angle (s-z_1) + \dots + \angle (s-z_w) - \angle (s-p_1) - \dots - \angle (s-p_n) = (2h+1)180^{\circ}$$

$$-\angle(s_1 - p_1) - \angle(s_1 - p_2) = -120^{\circ} - 90^{\circ} = -210^{\circ}$$

需要补偿+30°, 才能等于-180°

超前补偿 
$$\frac{s-z}{s-p}$$
,  $p < z < 0$ 

$$\angle(s_1 - z) - \angle(s - p) - \angle(s_1 - p_1) - \angle(s - p_2) = \psi - \phi - 120^{\circ} - 90^{\circ} = -180^{\circ}$$

$$\gamma = \psi - \phi = 30^{\circ}$$

 $\gamma = \psi - \phi = 30^{\circ}$  补偿器不唯一 任取z < 0,由 $\gamma = 30^{\circ}$ 可求得p



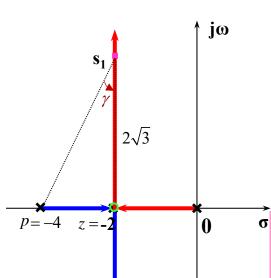
使闭环系统的主导极点满足 $\zeta = 0.5$ 和 $\omega_n = 4$ 

解

现取
$$z = p_2 = -2$$

稳定的零极点对消在控制实践中常用

由几何图形得p=-4  $s_{1,2}$ 在校正后的根轨迹上



幅值条件 
$$\frac{4K^*}{\left|\left(-2+j2\sqrt{3}\right)+4\right|\left|-2+j2\sqrt{3}\right|} = 1 \Rightarrow K^* = 4$$

补偿器
$$K^* \frac{s-z}{s-p} = \frac{4(s+2)}{s+4}$$

代数法: 稳定的零极点对消z = -2

$$K(s)G_p(s) = K^* \frac{s+2}{s-p} \frac{4}{s(s+2)} = -1$$

$$(s_1 - p)s_1 + 4K^* = 0 \Rightarrow (-2 + j2\sqrt{3} - p)(-2 + j2\sqrt{3}) + 4K^* = 0$$

$$p = -4, \quad K^* = 4$$



