

第六章 控制系统的校正

- 6.1 控制系统的设计与校正问题
- 6.2 基本控制规律
- 6.3 串联校正
- 6.4 反馈(并联)校正
- 6.5 复合校正



□ P、PI、PD 或PID 控制

- ▶ 适用于数学模型已知及大多数数学模型难以确定的控制系统或过程。
- > PID 控制参数整定方便,结构灵活
- > 数字PID 控制易于计算机实现
- □ PID (Proportional Integral Derivative)控制:对偏差信号 e(t)进行比例、积分和微分运算变换后形成的一种基本控制 规律。



▶P控制

$$G_c(s) = K_p$$

比例P K。比例系数

▶PD控制

$$G_c(s) = K_p \left(1 + T_d s \right)$$

微分D Ta微分时常数

▶PI控制

$$G_c(s) = K_p \left(1 + \frac{1}{T_i s} \right)$$
 积分I T_i积分时常数

▶PID控制

$$G_c(s) = K_p + \frac{K_p}{T_i s} + K_p T_d s$$



一、P(比例)控制

$$G_c(s) = \frac{C(s)}{E(s)} = K_p$$

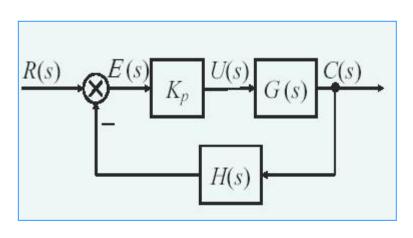
$$G_c(j\omega) = K_p$$

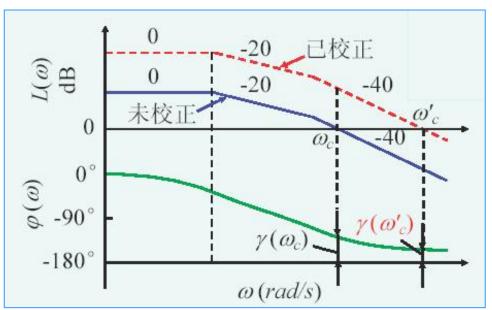
$$L_c(\omega) = 20 \lg K_p$$

$$\varphi_c(\omega) = 0$$



P控制对系统性能的影响:





Kp>1

开环增益加大, 稳态误差减小; 幅值穿越频率增大, 响应的快 速性提高; 系统稳定程度变差。

Kp<1

对系统性能的影响正好相反。

- □ 原系统稳定裕量充分大时才 采用比例控制。
- □ 比例控制器实质是一种增益 可调的放大器



例1 对一个二阶对象模型

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

单采用比例控制,MATLAB仿真,研究不同Kp值下闭环系统的单位阶跃响应曲线和Bode图。

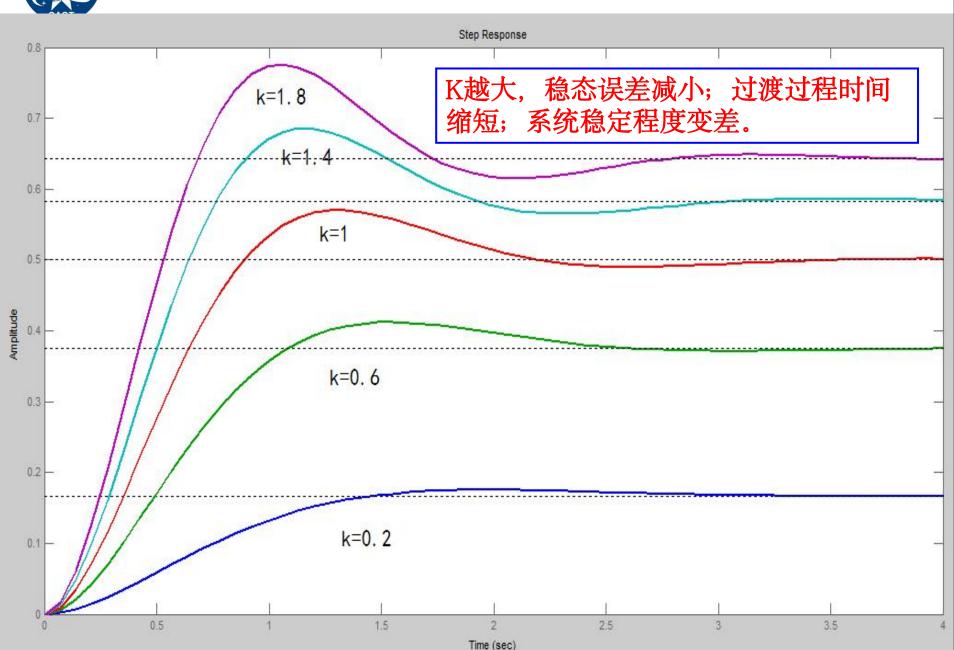
解: 采用比例控制之后, 系统的开环传递函数为:

$$G_c G_o(s) = K_p G_o$$

通过matlab软件仿真之后,得到不同K值时系统的单位阶 跃响应曲线。

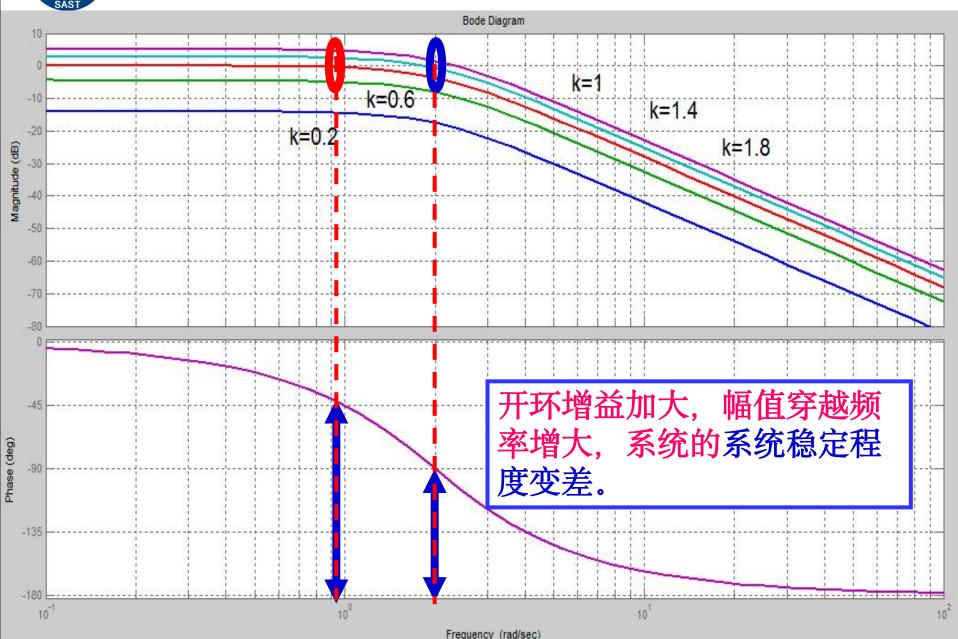


K_P取不同值系统的单位阶跃响应曲线(含K=1)





KP取不同值系统的Bode图(含K=1)

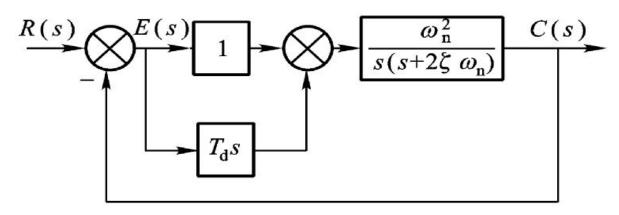




二、PD(比例微分)控制

$$G_c(s) = K_p \left(1 + T_d s \right)$$

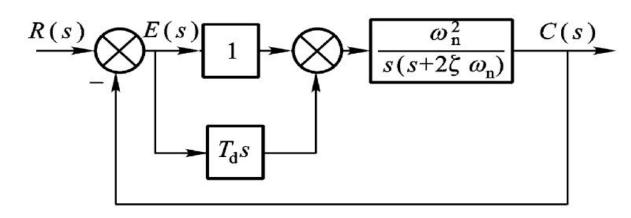
先以二阶系统为例分析微分环节的作用,Kp=1



系统开环传函为:

$$G(s) = \frac{C(s)}{E(s)} = \frac{\omega_n^2 (1 + T_d s)}{s(s + 2\zeta\omega_n)}$$





系统的闭环传函为:

$$\Phi(s) = \frac{C(s)}{R(s)} = \frac{\omega_n^2 (1 + T_d s)}{s^2 + (2\zeta \omega_n + T_d \omega_n^2)s + \omega_n^2}$$

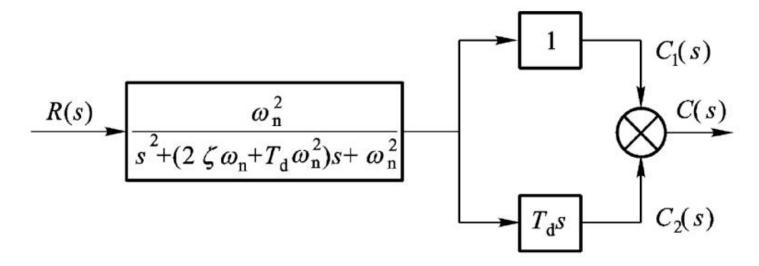
等效阻尼比:

$$\zeta_d = \zeta + \frac{1}{2} T_d \omega_n$$

口增大了阻尼,抑制阶跃响应的超调改善系统的平稳性。



前面图的相应的等效结构:

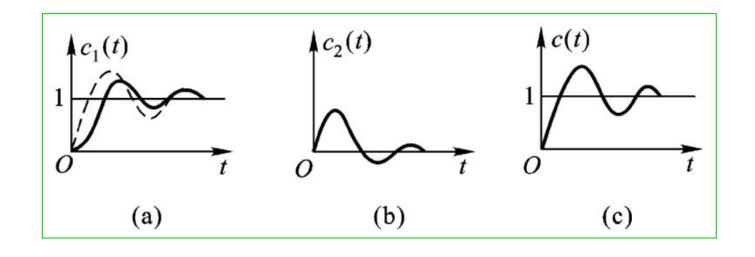


由此知道:

$$c(t) = c_1(t) + c_2(t)$$



$c_1(t)$ 和 $c_2(t)$ 及 c(t)的大致形状如下

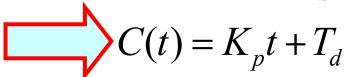


- ▶ 微分系数T_d增大了等效阻尼比 ζ_d, 使曲线比较平稳;
- ▶ 微分环节使输出c(t)等于 $c_1(t)$ 加上了它的微分信号 $c_2(t)$,加速了c(t)的响应速度,缩短调节时间。



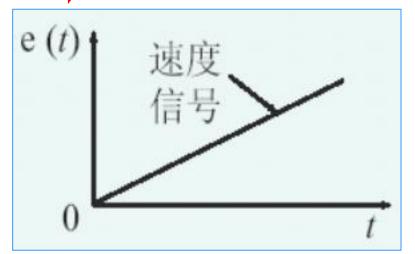
微分控制具有预测特性。能反映偏差信号的变化速率。

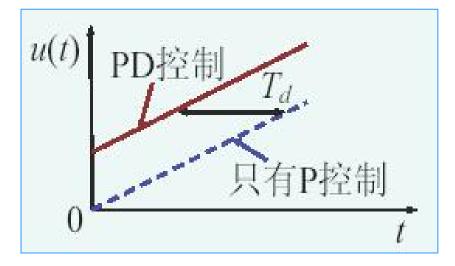
$$C(s) = (K_p + T_d s) \frac{1}{s^2}$$



 $(t \ge 0)$

T_d 就是微分控制作用超 前于比例控制作用效果 的时间间隔。





"预先"作用—— 抑制阶跃响应的超调缩短调节时间



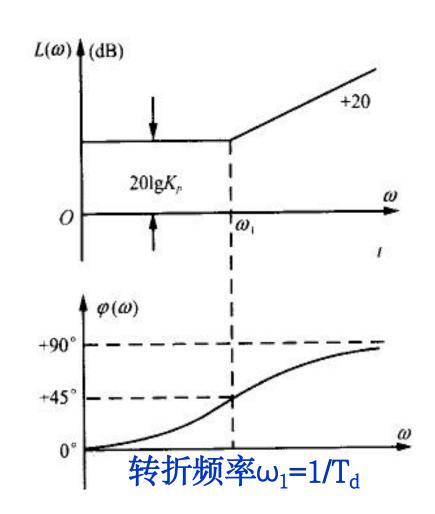
PD环节频率特性

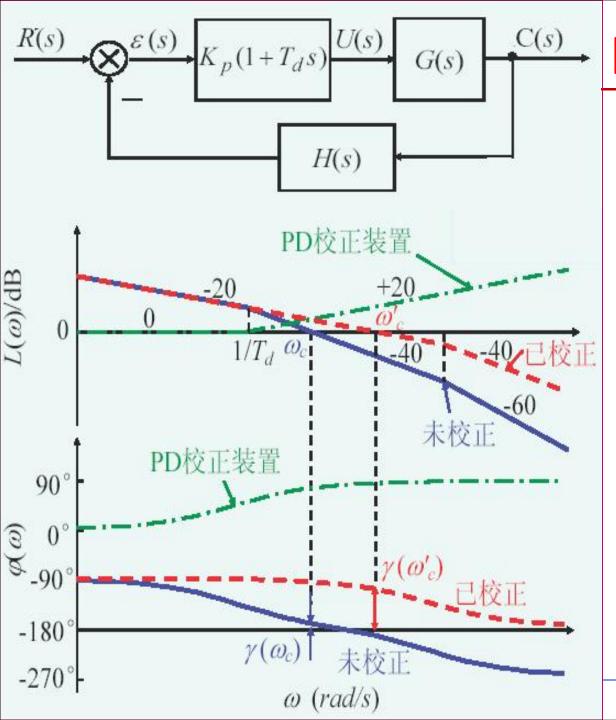
$$G_c(s) = K_p \left(1 + T_d s \right)$$

$$G_c(j\omega) = K_p(1 + jT_d\omega)$$

$$L_c(\omega) = 201gK_p + 201g\sqrt{1 + T_d^2\omega^2}$$

$$\varphi_c(\omega) = \arctan(T_d\omega)$$





PD环节的作用

- ▶高频段增益上升, 降低了系统抗干扰 的能力;
- $▶ \omega_c$ 增大,快速性提高
- ▶相位裕量增加,稳定 性提高;
- ▶Kp=1时,系统的稳 态性能没有变化。

微分控制仅仅在系统的 瞬态过程中起作用,一 般不单独使用。



例2 对一个二阶对象模型

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

采用比例微分控制,MATLAB仿真,可研究不同 K_P 、 T_d 值下闭环系统的单位阶跃响应曲线。

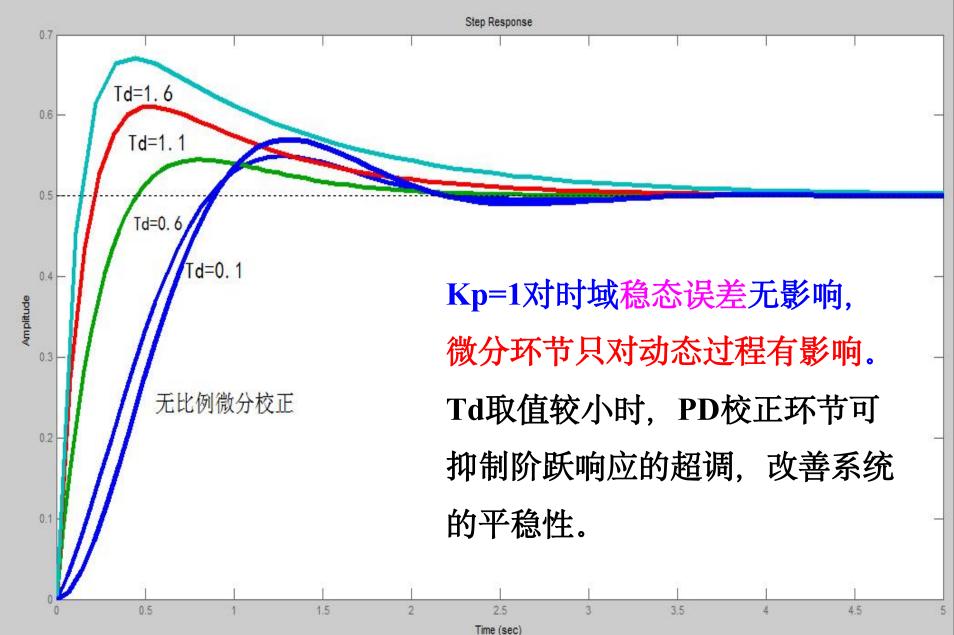
解: 设采用比例微分控制之后, 系统的开环传递函数为

$$G_c G_o(s) = K_p (1 + T_d s) G_o = (1 + T_d s) G_o$$

通过matlab软件仿真之后,得到校正前后时系统的单位阶 跃响应曲线。

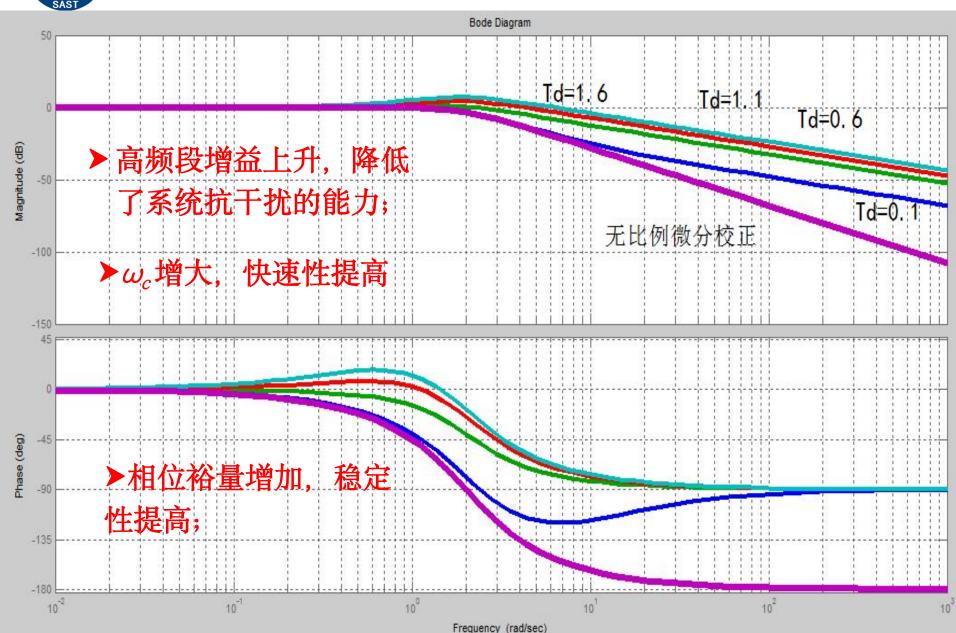


K_P=1, T_d取不同值系统的单位阶跃响应图





K_P=1, T_d取不同值系统的Bode图

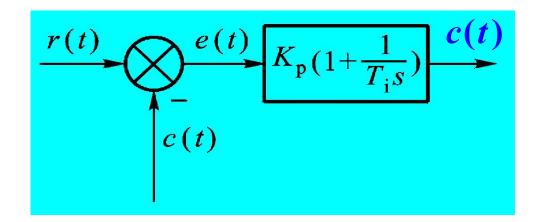




6.1 控制系统的设计与校正问题

三、PI(比例积分)控制

动态结构图



PI传递函数

$$G_c(s) = \frac{C(s)}{E(s)} = K_p \left(1 + \frac{1}{T_i s} \right) = \frac{K_p \left(T_i s + 1 \right)}{T_i s}$$



$$G_{c}(s) = \frac{C(s)}{E(s)} = K_{p} \left(1 + \frac{1}{T_{i}s}\right) = \frac{K_{p} \left(T_{i}s + 1\right)}{T_{i}s}$$

$$e(t) \qquad \qquad C(t) \qquad \qquad PI控制$$

$$0 \qquad \qquad t_{0} \qquad t \qquad 0 \qquad t_{0}$$

调节 T_i 影响积分控制作用; 调节K_D既影响控制作用的比例部分,又影响积分部分。

由于存在积分控制,PI控制器具有记忆功能。



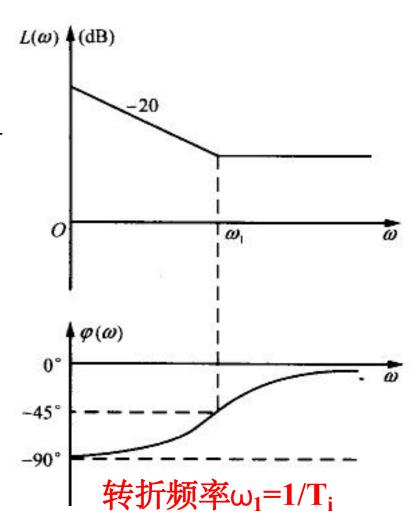
PI环节频率特性

$$G_c(s) = K_p \left(1 + \frac{1}{T_i s} \right) = \frac{K_p \left(T_i s + 1 \right)}{T_i s}$$

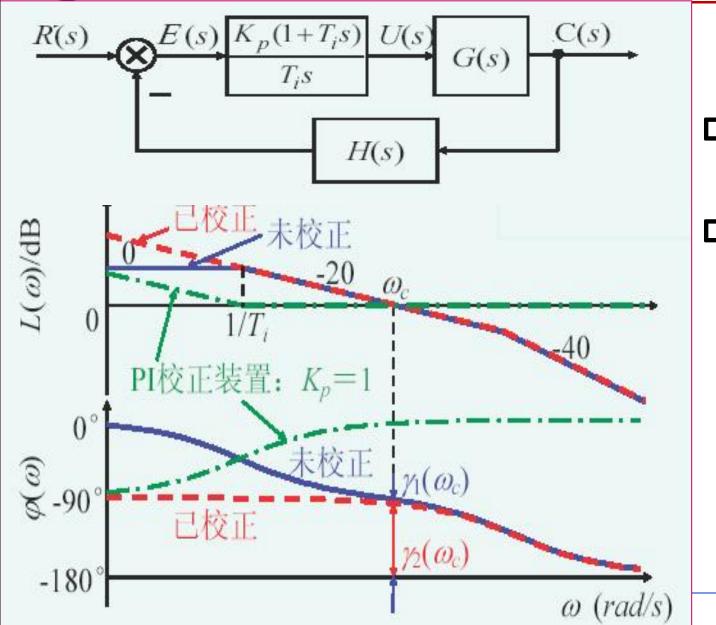
$$G_c(j\omega) = K_p \frac{1 + jT_i\omega}{jT_i\omega}$$

$$L_c(\omega) = 20 \lg K_p$$
$$+ 20 \lg \sqrt{1 + T_i^2 \omega^2} - 20 g T_i \omega$$

$$\varphi_c(\omega) = \arctan(T_i \omega) - 90^{\circ}$$







Kp=1

- □ 系统型次提高, 稳态性能改善。
 - □相位裕量减小, 稳定程度变差。



例3 对一个二阶对象模型

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

采用比例微分控制,MATLAB仿真,研究不同 K_P 、 T_i 值下闭环系统的单位阶跃响应曲线和Bode图。

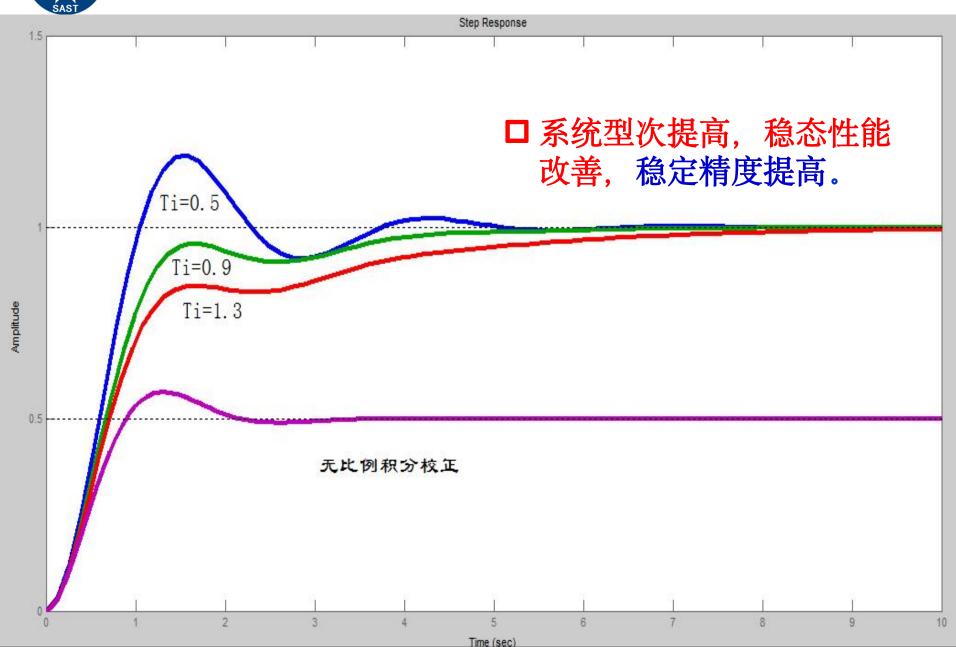
解: 设采用比例控制之后, 系统的开环传递函数为

$$G_c G_o(s) = K_p \left(1 + \frac{1}{T_i s}\right) \quad G_o(s)$$

通过matlab软件仿真之后,得到校正前后时系统的单位阶跃响应曲线。

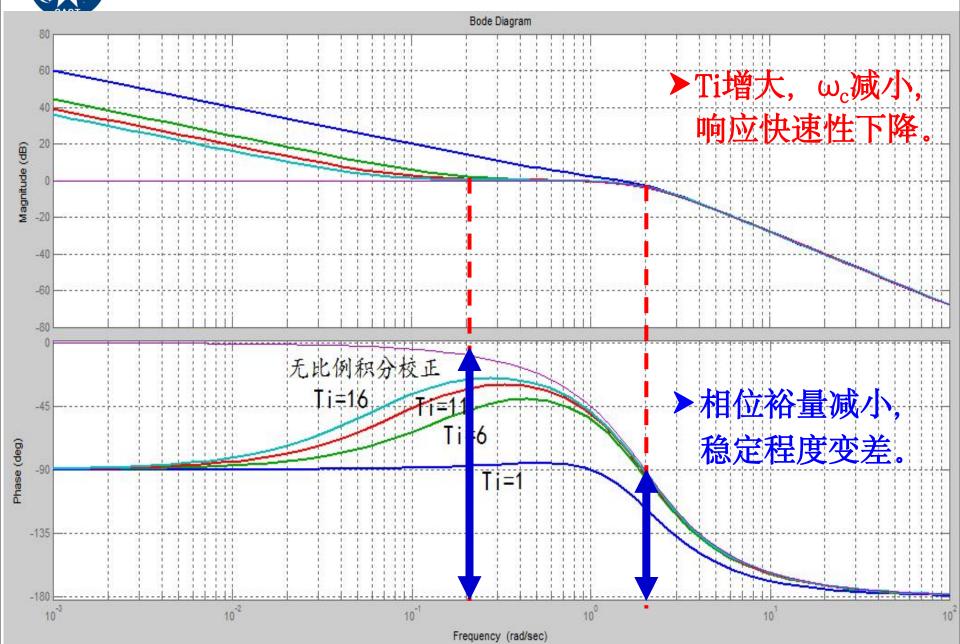


K_P=1, T_i取不同值系统的单位阶跃响应图

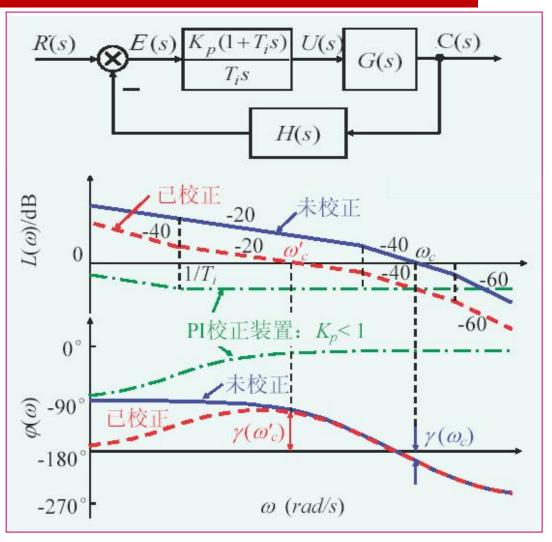




K_P=1 T_i取不同值系统的Bode图







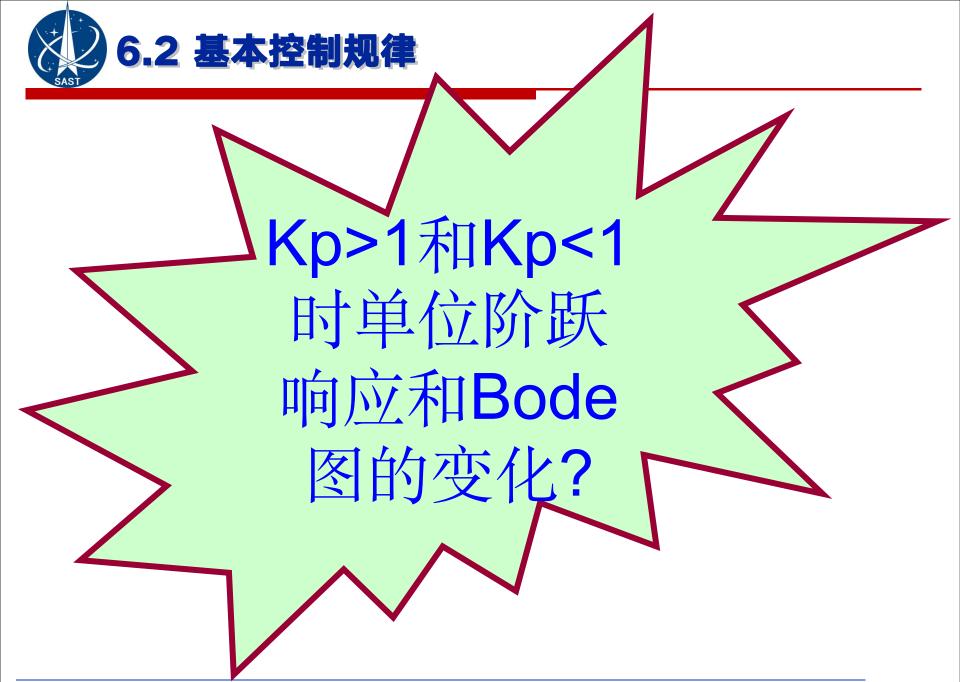
Kp< 1

- ▶系统型次提高, 稳态性能改善;
- ▶ω。减小,快速性 变差。
- ▶系统从不稳定变 为稳定;
- ▶相位裕量增大, 稳定程度变好。
- □ Kp>1,wċ增大,系统有可能由稳定变不稳定。



由于 $\varphi_c(\omega)$ = $\arctan(T_i\omega)$ – 90° < 0° 导致引入PI控制器后,系统的相位滞后增加。因此,若要通过PI控制器改善系统的稳定性,必须有 K_p < 1,以降低系统的幅值穿越频率。

- 通过引入积分控制作用以改善系统的稳态性能。
- 通过比例控制作用来调节积分作用所导致相角滞后对系统的稳定性所带来的不利影响。





四、PID(比例积分微分)控制

动态结构图

$$r(t) = \underbrace{\sum_{i=1}^{n} e(t)}_{i} \underbrace{K_{p} \left(1 + \frac{1}{T_{i}s} + T_{d}s\right)}_{c(t)} \underbrace{c(t)}_{c(t)}$$

传递函数

$$G_c(s) = \frac{C(s)}{E(s)} = K_p \left(1 + \frac{1}{T_i s} + T_d s \right)$$

□ PID具有PD和PI双重作用,能够较全面地提高系统的控制性能。

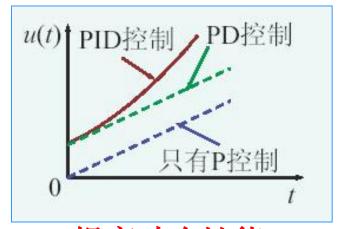


$$G_c(s) = \frac{C(s)}{E(s)} = K_p + \frac{1}{T_i s} + T_d s = \frac{(\frac{1}{T_1} s + 1)(\frac{1}{T_2} s + 1)}{T_2 s}$$

$$T_{1,2} = \frac{1}{2T_d} \left[K_p \pm \sqrt{K_p^2 - \frac{4T_d}{T_i}} \right]$$

一个零极点

提高系统型别和稳态精度



提高动态性能



$$G_c(j\omega) = 1 + \frac{1}{jT_i\omega} + jT_d\omega = 0$$

$$1+j\frac{\omega}{\omega_i}-\frac{\omega^2}{\omega_i\omega_d}$$

$$j \frac{\omega}{\omega_i}$$

$$\omega_i = \frac{1}{T_i},$$

$$\omega_d = \frac{1}{T_d}$$

$$L_c(\omega) = 201g \sqrt{(1 - \frac{\omega^2}{\omega_i \omega_d})^2 + \frac{\omega^2}{\omega_i^2} - 201g \frac{\omega}{\omega_i}}$$

$$\varphi_c(\omega) = \arctan\left(\frac{\frac{\omega}{\omega_i}}{1 - \frac{\omega^2}{\omega_i \omega_d}}\right) - 90^{\circ}$$



$$L_c(\omega) = 201 \text{g} \sqrt{\left(1 - \frac{\omega^2}{\omega_i \omega_d}\right)^2 + \frac{\omega^2}{\omega_i^2} - 201 \text{g} \frac{\omega}{\omega_i}}$$

近似有:

$$L_{c}(\omega) = \begin{cases} -20 \lg \frac{\omega}{\omega_{i}}, (\omega << \omega_{i}) \\ 0, (\omega_{i} < \omega < \omega_{d}) \\ 20 \lg \frac{\omega}{\omega_{d}}, (\omega >> \omega_{d}) \end{cases}$$

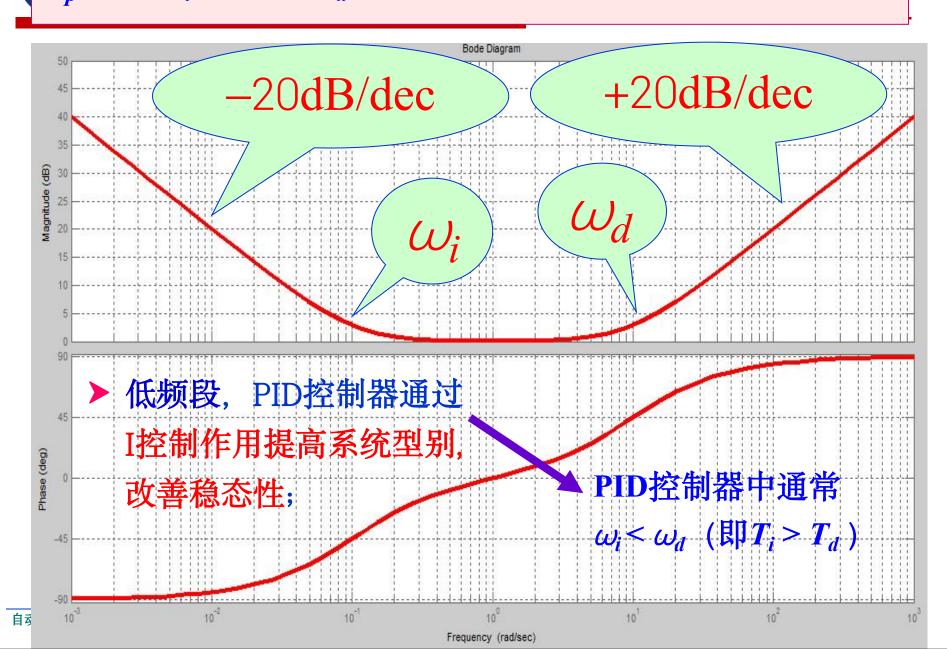


$$\varphi_c(\omega) = \arctan\left(\frac{\frac{\omega}{\omega_i}}{1 - \frac{\omega^2}{\omega_i \omega_d}}\right) - 90^{\circ}$$

近似有:

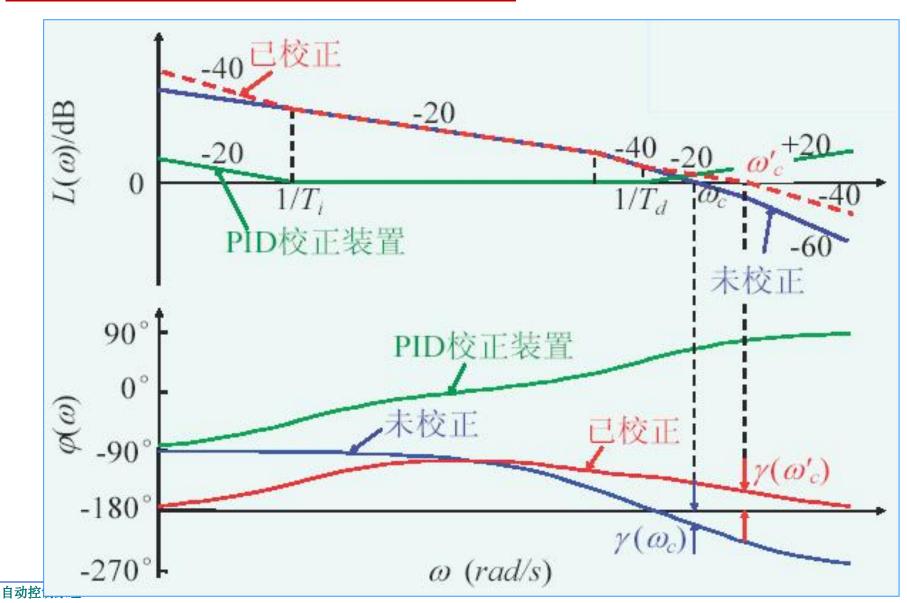
$$\varphi_c(\omega) = \begin{cases} -90^{\circ}, (\omega \to 0) \\ 0^{\circ}, (\omega = \sqrt{\omega_i \omega_d}) \\ +90^{\circ}, (\omega \to \infty) \end{cases}$$

$K_p = 1$ $T_i = 10$ $T_d = 0.1$ 时 PID控制器的Bode图





▶中频段, PID控制器通过D控制作用提高系统的动态性能。





例4 对一个二阶对象模型

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

采用PID控制, MATLAB仿真, 可研究校正前后闭环系统的单位阶跃响应曲线和Bode图。

解: 设采用PID控制之后,系统的开环传递函数为

$$G_c G_o(s) = (K_p + T_d s + \frac{1}{T_i s})$$
 $G_o(s) = (3 + 0.5s + \frac{1}{10s})$ $G_o(s)$

通过matlab软件仿真之后,得到校正前后时系统的单位阶跃响应曲线。

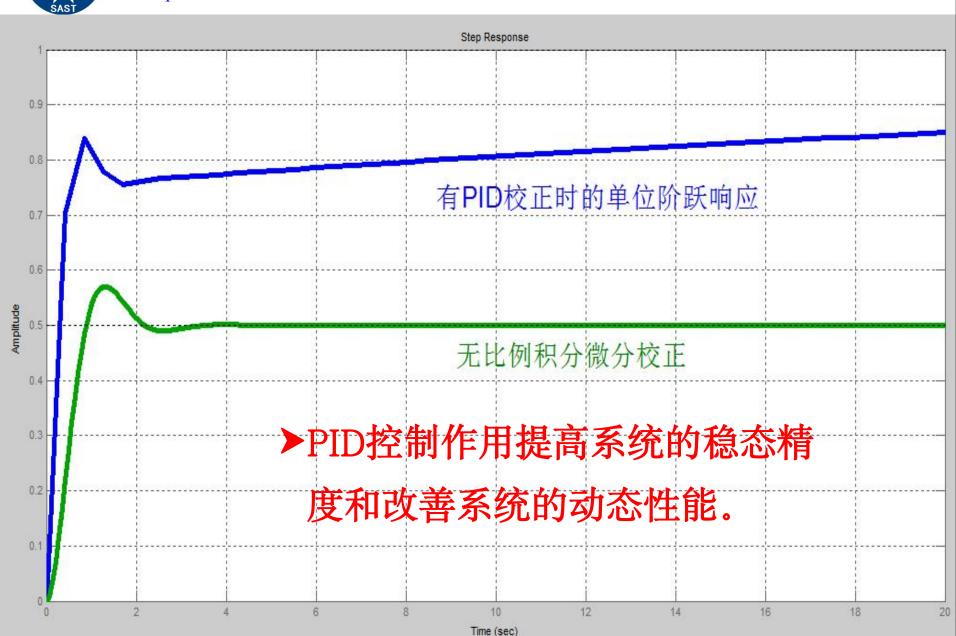


 $K_p = 3$

 $T_d = 0.5$

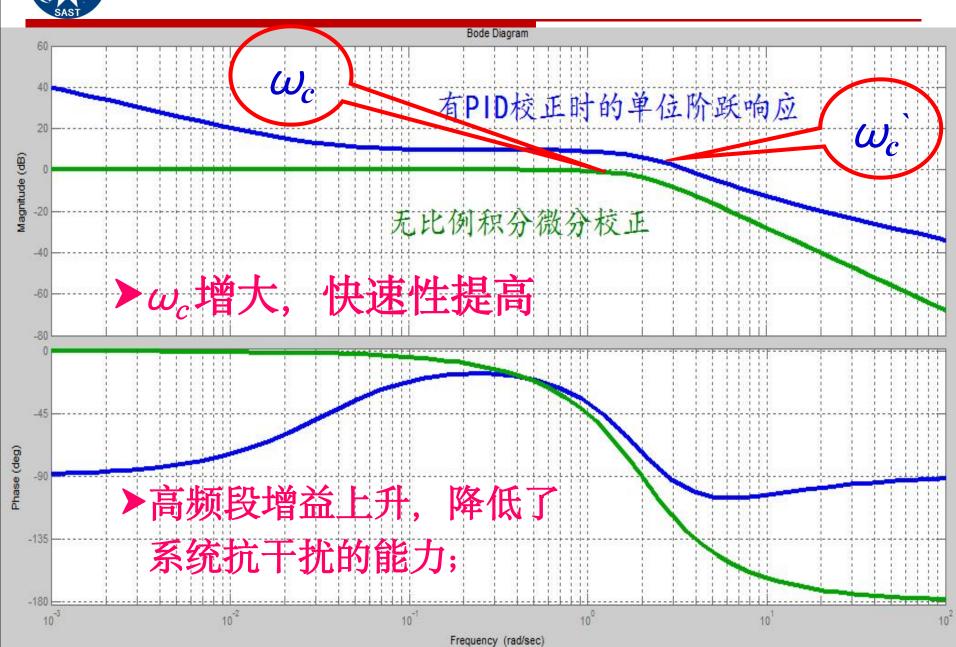
 $T_{i} = 10$

时系统的单位阶跃响应图





 $K_p = 3$ $T_d = 0.5$ $T_i = 10$ 时系统的Bode图





例5 控制系统如图所示 $G(s) = 1/Js^2$

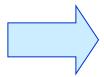


PD控制器
$$G_c(s) = K_p + T_d s$$

试分析PD控制器对系统性能的影响。

解: 引入PD控制器之前,系统的闭环传递函数为:

$$\Phi(s) = \frac{1}{Js^2 + 1}$$



系统临 界稳定



引入PD控制器之后,系统的闭环传递函数为:

$$\Phi(s) = \frac{\frac{K_p}{J}(1 + \frac{T_d}{K_p}s)}{s^2 + \frac{T_d}{J}s + \frac{K_p}{J}} \qquad \qquad \zeta = \frac{T_d}{2\sqrt{K_p J}} > 0$$

- >加入PD控制器后,系统由临界稳定变为稳定;
- ➤阻尼程度可由Td和Kp调节;
- > 微分环节只对动态过程起作用。



控制系统如图所示 $G(s) = \frac{K_0}{s(Ts+1)}$

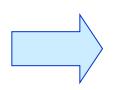


PI控制器
$$G_c(s) = K_p(1 + \frac{1}{T_i s})$$

试分析PI控制器对系统性能的影响。

解:引入PI控制器前,系统的开环传递函数为:

$$G(s) = \frac{K_0}{s(Ts+1)}$$



系统为I型
$$K_v = K_0$$

$$e_{ss} = \frac{1}{K_{v}} = \frac{1}{K_{0}}$$



引入PI控制器之后,系统的开环传递函数为:

$$G(s) = \frac{K_0 K_p(T_i s + 1)}{T_i s^2 (T s + 1)}$$
 系统为II型
$$K_v = \infty$$

输入单位 斜坡信号误 差为:

$$e_{ss} = \frac{1}{K_v} = 0$$

- ▶加入PI控制器后,系统的型别提高、稳态精度提高;
- >可调节Ti和Kp满足不同设计要求。



假定:
$$G(s) = \frac{K_0}{s(Ts+1)} = \frac{1}{s(0.3s+1)}$$

$$T = 0.3$$
 $T_i = 0.5$

$$G_c(s) = K_p(1 + \frac{1}{T_i s}) = 1 + \frac{1}{0.5s}$$

$$K_p = 1$$
 $K_0 = 1$

引入PI控制器前:

num=1

den=conv([1 0],[0.3 1])

g=tf(num,den)

Bode(g);

grid

引入PI控制器后:

num = [0.1 1]

den=conv([0.1 0 0],[0.3 1])

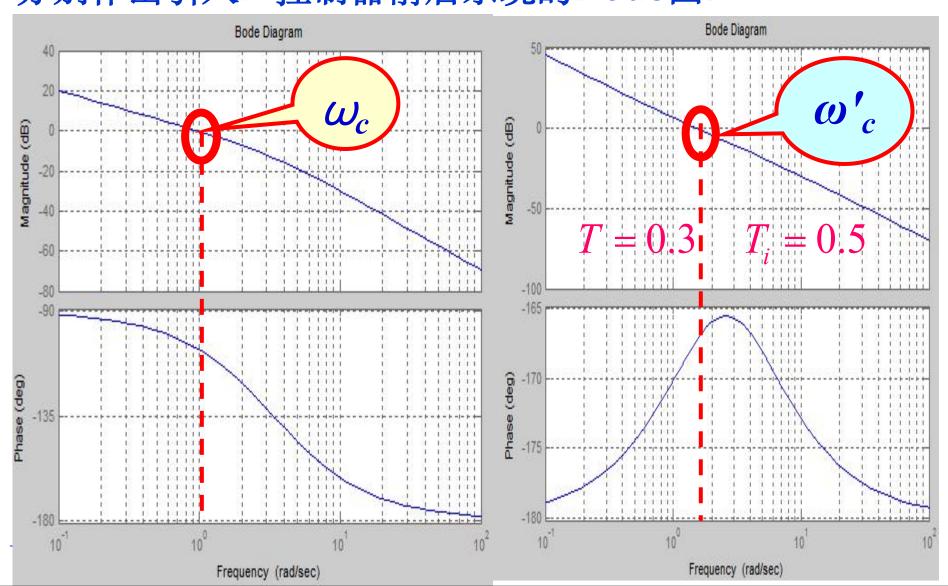
g=tf(num,den)

Bode(g);

grid



分别作出引入PI控制器前后系统的Bode图:





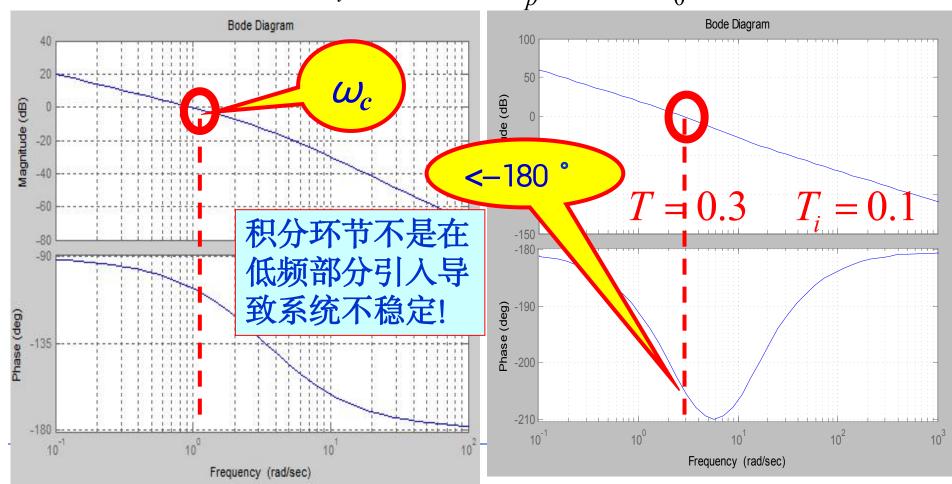
假定:

$$G(s) = \frac{K_0}{s(Ts+1)}$$

$$T = 0.3$$
 $T_i = 0.1$

$$G_c(s) = K_p (1 + \frac{1}{T_i s})$$

$$K_p = 1$$
 $K_0 = 1$





6.2 基本控制

知识回顾

- >系统的分析与综合的基本概念
- >系统的性能指标与设计的一般步骤
- ①系统的性能指标

$$\sigma\% = e^{-\zeta\pi/\sqrt{1-\zeta^2}} \times 100\% \qquad t_s = \frac{3-4}{\zeta\omega_n}$$

$$\gamma = \varphi(\omega_c) + 180^\circ \qquad L_g = -L(\omega_g)$$

$$\omega_r = \omega_n \sqrt{1-2\zeta^2} \qquad M_r = \frac{1}{2\zeta\sqrt{1-\zeta^2}}$$



②系统设计与校正常用的性能指标经验值或经验公式

$$\omega_{\rm b} = \omega_{\rm c}$$
 $\omega_{\rm b} = (5 \sim 10)\omega_{\rm M}$ $t_{\rm s} = (6 \sim 8)\frac{1}{\omega_{\rm c}}$

系统闭环带宽与系统开环截止频率和输入信号频率必须满足这样的近似关系

$$M_{\rm r} = \frac{1}{\sin \gamma} \quad \sigma \%_{\rm o} = \begin{cases} \frac{100(M_r - 1)\%}{50\sqrt{(M_r - 1)}\%} & \stackrel{\text{if } M_{\rm r} \le 1.25}{\text{if } M_{\rm r} > 1.25} \end{cases}$$

$$\gamma \ge 40^{\circ}$$
 $L_g \ge 6dB$



▶基本控制规律

- ① P环节
 - ◆增大比例系数 K_p 可减少系统的稳态误差以提高稳态精度;

微分环节具

有超前作用

- ◆增加 K_p 可增大系统的开环穿越频率,改善系统的快速性;
- ◆提高Kp会降低系统的相对稳定性。
- ② PD环节 (在Kp固定时讨论微分系数Td的影响)
 - ◆增大 T_d 可抑制系统阶跃响应的超调量,改善系统的平稳性;
 - ◆增大 T_{d} 可增大系统的开环穿越频率,改善系统的快速性;
 - ◆增大 $T_{\rm d}$ 会增大系统的相频截止频率,改善系统稳定裕度;
 - ◆增大 T_d 会增大Bode图中高频段的增益,抗干扰能力下降。



③ PI环节 (在K_p固定时讨论积分系数T_i的影响)

- ◆ 无论T;取何值,系统型次提高,稳定精度提高;但是积分 环节可能导致系统不稳定;
- lacktriangle 增大 T_i 会减小系统的开环穿越频率,降低系统的快速性;积分系数 T_i 越小,系统的快速性越好。

④ PID环节 (在Kp固定时讨论Td、Ti的影响)

- ◆ 低频段, PID控制器通过I控制作用提高系统型别,改善稳态性能;
- ◆ PID控制器中通常 ω_i < ω_d (即 T_i > T_d)
- ◆ ω_c增大, 快速性提高, 改善系统的动态性能。
- ◆ 高频段增益上升, 降低了系统抗干扰的能力;

Thank You!