自动控制实践B——2022年春季学期

第六章 伺服系统的设计(2)

授课教师: 董广忠 (Assoc. Prof.)

哈尔滨工业大学(深圳), HITsz 机电工程与自动化学院 SMEA



本章主要内容



课程 安排

1

伺服系统的数学模型

2

I型系统

1

II型系统

2

伺服系统的校正



6.2 I型系统



6.2.1

基本I型系统

6.2.2

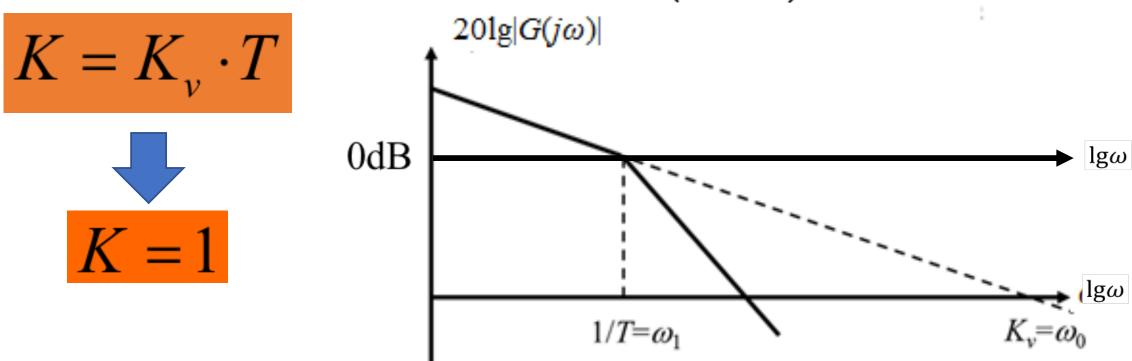
改进I型系统





◆ 基本I型系统

其开环频率特性为
$$G(s) = \frac{K_v}{s(Ts+1)}$$



局限性: 带宽最大为 K_v ,低频增益受限!

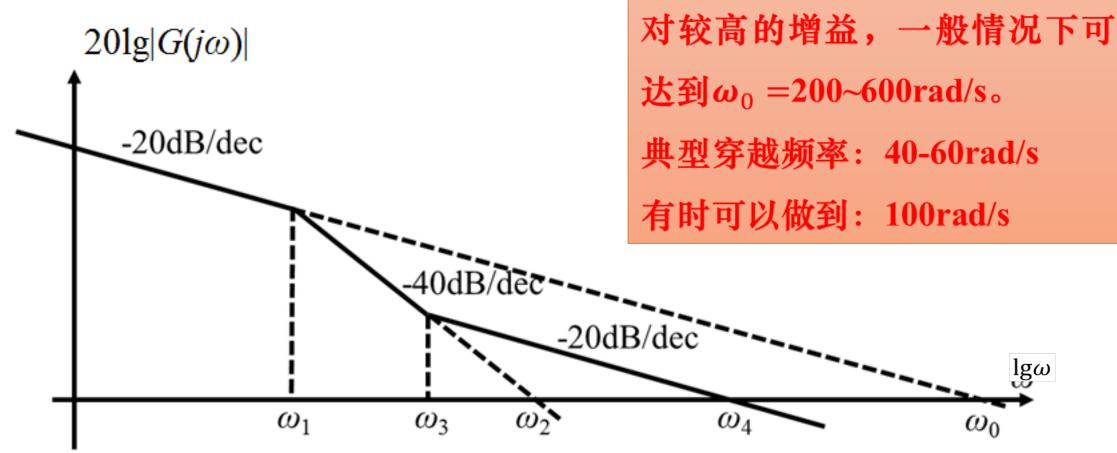
大部分I型系统都是属于改进I型系统。



同样的带宽下,可得到相



◆ 改进I型系统



频率特性由三段构成: -20, -40, -20 (dB/dec)

优越性: 带宽与增益分开!





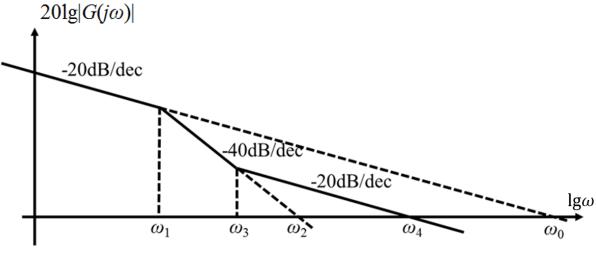
◆ 改进I型系统

系统的形式已确定,限

制因素是明确的:

带宽 ω_4 : 不确定性的限制

低频特性: 性能限制



设计问题:

- 1、转折点 ω_1 、 ω_3 的确定
- 2、带宽 ω_4 的设计

具体设计中,需要考虑

实际被控对象的特点来确定

⊯期望特性!





◆ 例3: 小功率随动系统。

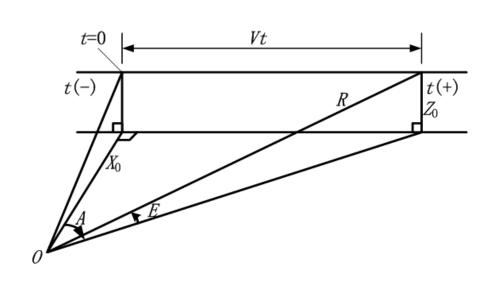
Step 1: 设计指标确认

飞行目标:等速等高直线飞行的飞机,飞行速度V=250m/s,

最短飞行距离 $X_0=500$ m;

跟踪精度:方位角,跟踪误差<0.001rad。

精度要求较高,但功率小(22W), 所以要求结构尽量简单。



教材: P38





◆ 例3: 小功率随动系统。

Step 2: 输入信号分析

飞行目标:等速等高直线飞行的飞机,飞行速度V=250m/s,

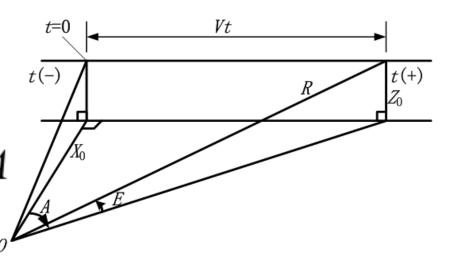


最短飞行距离 $X_0=500$ m;

方位角:
$$A = \arctan \frac{Vt}{X_0} = \arctan (at)$$
 $a = \frac{V}{X_0} = 0.5s^{-1}$

方位角速度:
$$\frac{\mathrm{d}A}{\mathrm{d}t} = a\cos^2 A$$

方位角加速度:
$$\frac{\mathrm{d}^2 A}{\mathrm{d}t^2} = -a^2 \sin(2A) \cos^2 A$$







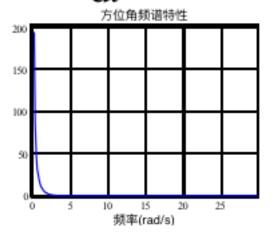
◆ 例3: 小功率随动系统。

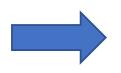
Step 2: 输入信号分析

方位角:
$$A = \arctan \frac{Vt}{X_0} = \arctan \left(at\right)$$
 $a = \frac{V}{X_0} = 0.5 \text{s}^{-1}$

方位角加速度:
$$\frac{d^2A}{dt^2} = -a^2\sin(2A)\cos^2A \Longrightarrow \ddot{\theta}_{\max} = 0.65a^2$$

频谱分析:





方位角的频谱宽度为1.57rad/s。

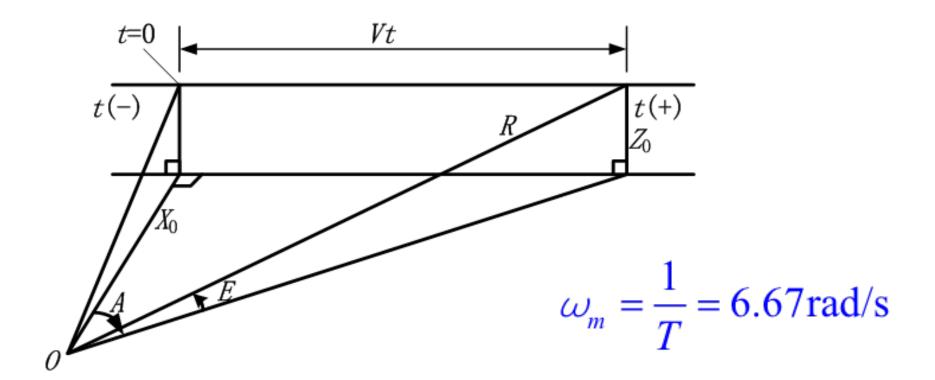




◆ 例3: 小功率随动系统。

Step 3:部件选择

小功率随动系统——电机功率22W,电机时间常数T=0.15s。







◆ 例3: 小功率随动系统。

Step 4: 跟踪精度分析

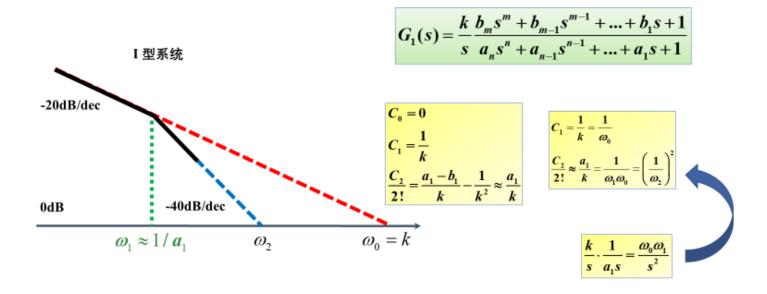
跟踪精度要求: 误差<0.001rad

隐含信息:在输入信号有效频带内,跟踪误差不大于 0.001rad。

3.1.2 误差系数



三、动态误差系数---图解法(1型系统)

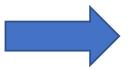




第三章 控制系统的输入条件分析——误差系数

12

伺服系统对象模型



I型系统

$$G(s) = \frac{k}{s(Ts+1)}, \quad T = 0.15s$$

$$e(t) = \frac{1}{\omega_0} \dot{\theta}(t)$$

$$\lim_{t \to \infty} e(t) = C_0 r(t) + C_1 \frac{dr(t)}{dt} + \frac{C_2}{2!} \frac{d^2 r(t)}{dt^2} + \cdots$$

$$C_1 = \frac{1}{\omega_0} \qquad \frac{C_2}{2!} = \left(\frac{1}{\omega_2}\right)^2 = \frac{1}{\omega_0 \omega_1}$$





◆ 例3: 小功率随动系统。

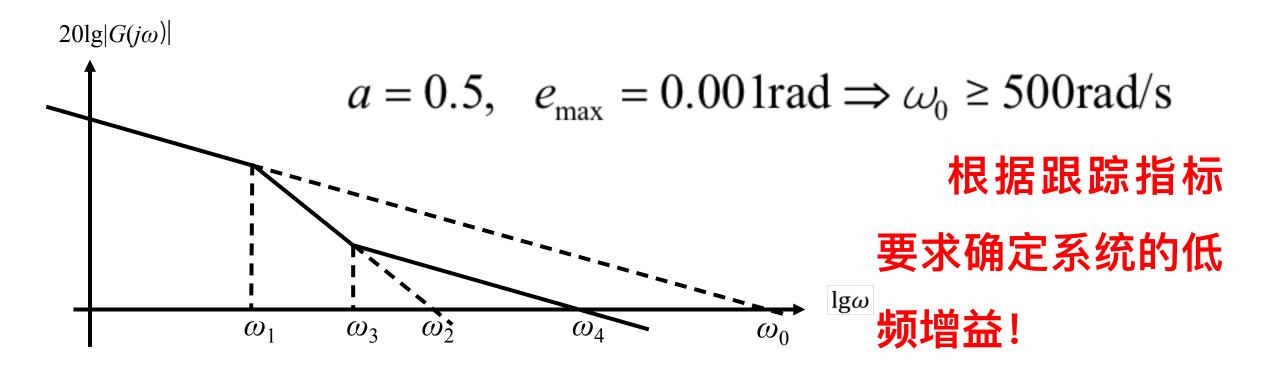
$$\dot{\theta}_{\text{max}} = a = 0.5 \text{ rad/s}$$

Step 4:跟踪精度分析

$$e(t) = \frac{1}{\omega_0} \dot{\theta}(t)$$

$$e_{\max} = \frac{\dot{\theta}_{\max}}{\omega_0}$$

$$\omega_0 \ge \frac{\dot{\theta}_{\max}}{e_{\max}}$$







◆ 例3: 小功率随动系统。

Step 5: 性能界函数的确定

$$\omega_0 \ge 500 \text{rad/s}$$

方位角输入指令的频谱宽度为1.57rad/s

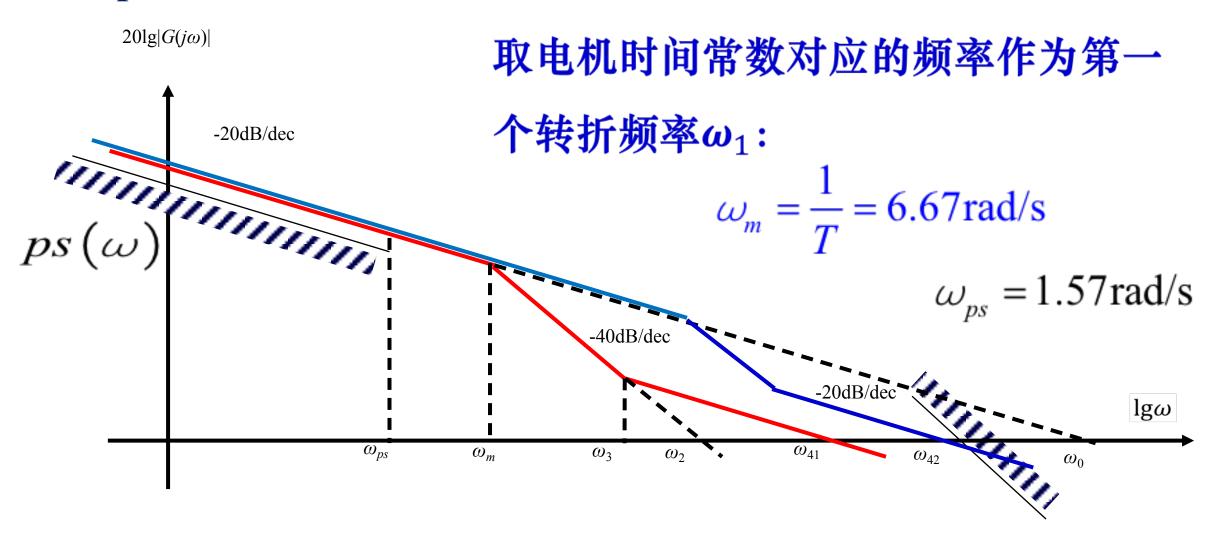
(低频段: $|G(j\omega)| > \frac{500}{\omega}$ $|G(j\omega)| > \frac{500}{\omega}$





◆ 例3: 小功率随动系统。

Step 6: 转折频率的确定





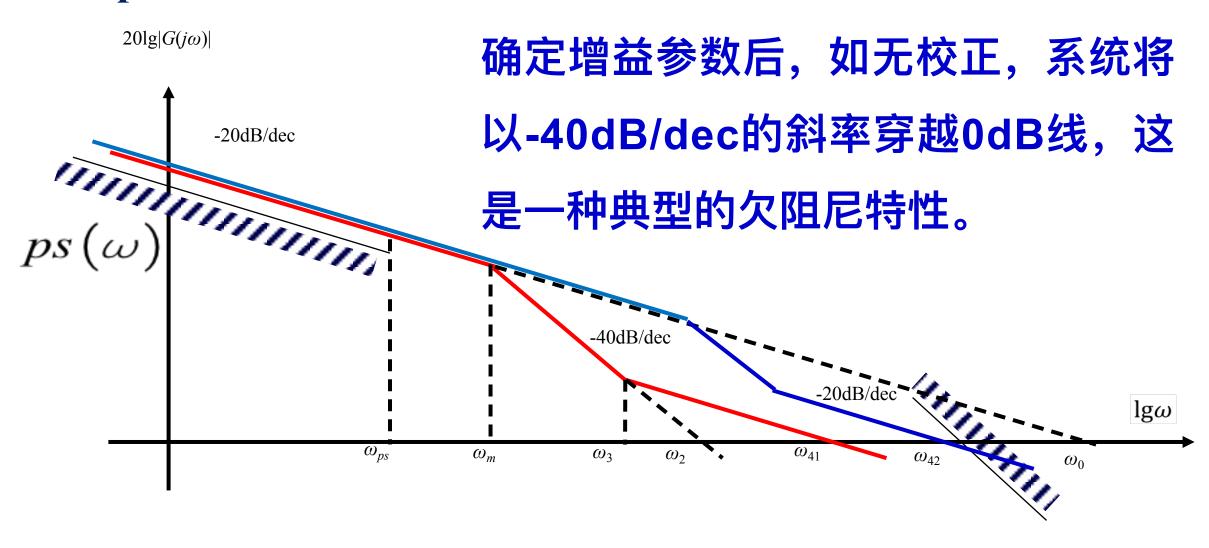


◆ 例3: 小功率随动系统。

增加超前校正,引入第二个转

折频率,系统变为改进I型系统!

Step 6: 转折频率的确定





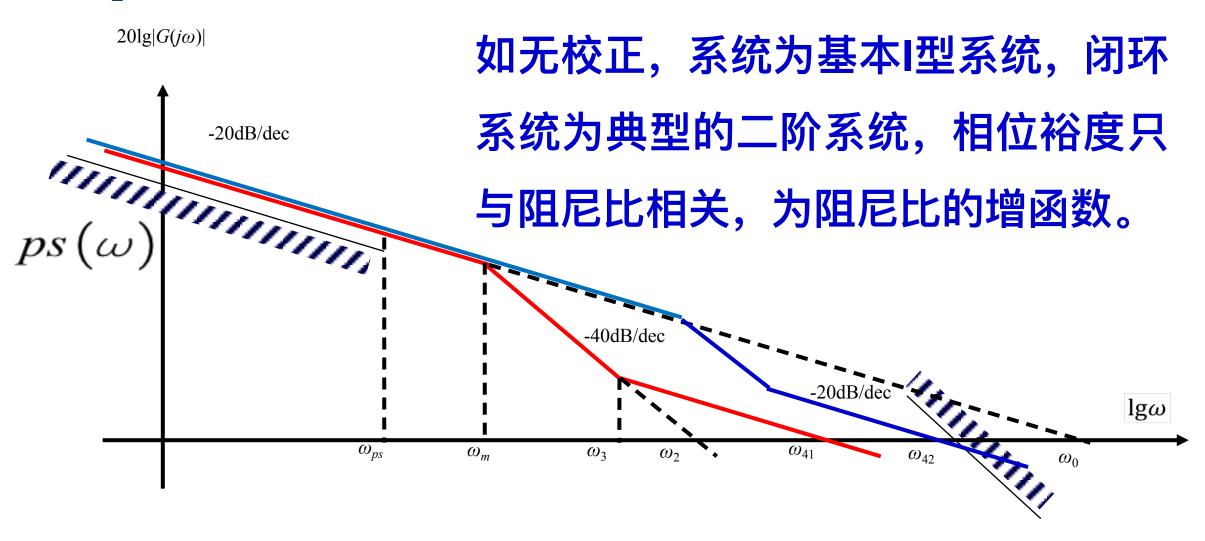


◆ 例3: 小功率随动系统。

增加超前校正,引入第二个转

折频率,系统变为改进I型系统!

Step 6: 转折频率的确定

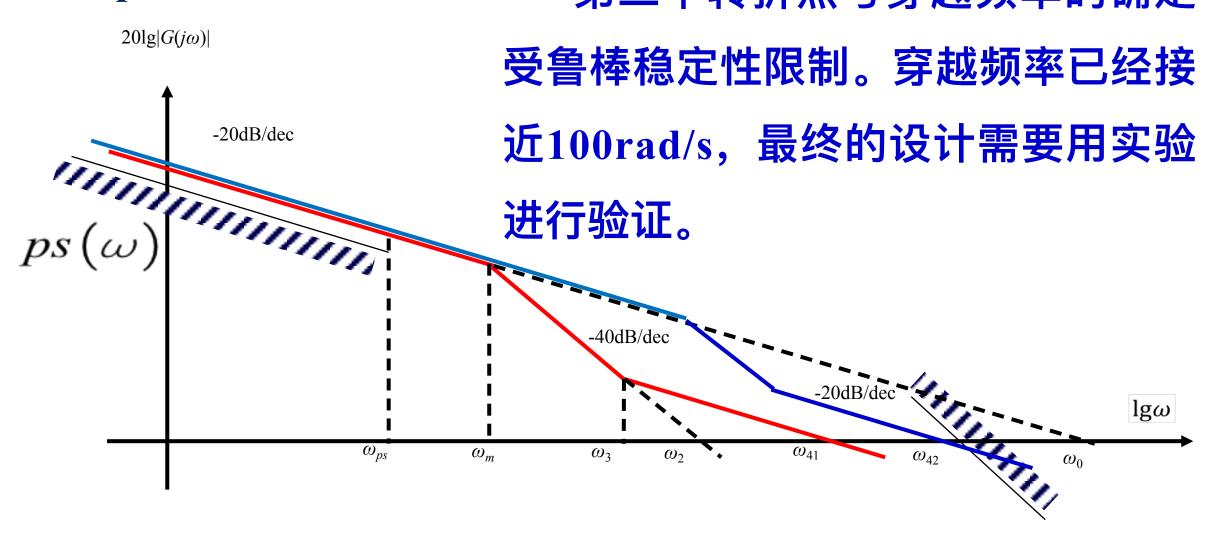






◆ 例3: 小功率随动系统。

Step 6: 转折频率的确定 第二个转折点与穿越频率的确定







◆ 例4: 舰用随动系统的设计。

舰用仪器的角度复现系统,用于传递舰船的摇摆角。

- □设计要求:满足复现精度要求,0.001rad
- □典型输入信号:正弦,最大角度20°,周期为10s
- □输出轴摩擦力矩: 1200g·cm

摇摆频率:

$$\omega_k = \frac{2\pi}{T} = \frac{2\pi}{10s} = 0.628 \text{ rad/s}$$





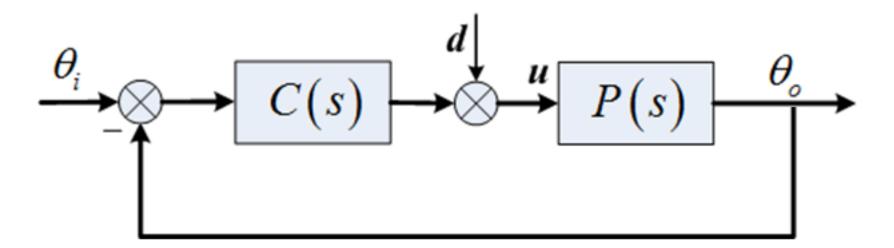
◆ 例4: 舰用随动系统的设计。

典型输入信号:正弦, $\theta_{max} = 20^{\circ}$ T = 10s

输出轴摩擦力矩: $M_f = 1200 \text{g} \cdot \text{cm}$

复现精度: 0.001rad

$$e = \frac{1}{1 + P(s)C(s)} \theta_i + \frac{-P(s)}{1 + P(s)C(s)} d$$







◆ 例4: 舰用随动系统的设计。

Step 1: 精度分配

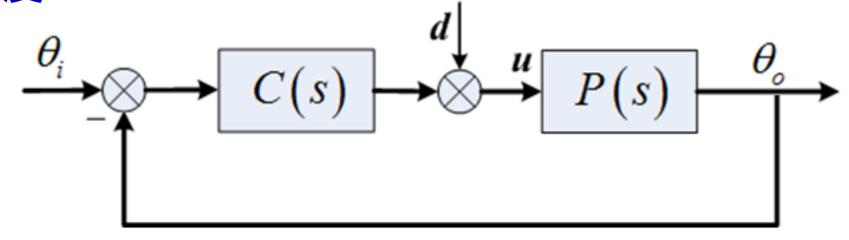
跟踪误差包括两部分:指令输入和摩擦干扰输入分别引

起跟踪误差,需要设计者进行误差分配(精度分配),如平

均分配。

$$e = \frac{1}{1 + P(s)C(s)} \theta_i + \frac{-P(s)}{1 + P(s)C(s)} d$$

复现精度: 0.001rad







◆ 例4: 舰用随动系统的设计。

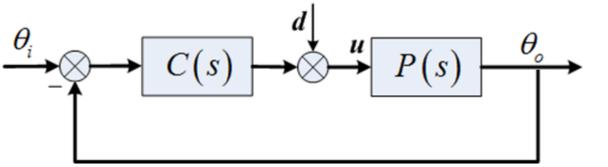
Step 2: 转折点和低频增益的确定

首先针对此类系统推导两个基本公式:

转折频率点公式和指令跟踪误差公式

((1))转折频率点公式:仅考虑指令跟踪时,跟踪精度对增益要求

开环传递函数 G(s满足 $|G(j\omega)| = \frac{\theta_o}{e} \approx \frac{\theta_i}{e}$



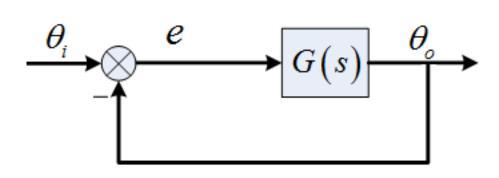
$$\theta_i = \theta_{\text{max}} \sin(\omega_k t)$$

$$e(t) = e_{\max} \sin(\omega_k t + \varphi_k)$$





例4: 舰用随动系统的设计。

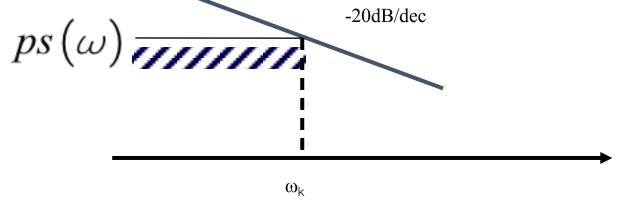


((1))转折频率点公式:

$$\left|G(j\omega)\right| = \frac{\theta_o}{e} \approx \frac{\theta_i}{e} \implies \left|G(j\omega)\right| \ge \frac{\theta_{\text{max}}}{e_{\text{max}}}$$
 $ps(\omega) = \frac{\theta_{\text{max}}}{e_{\text{max}}}$ 性能界

摇摆频率处:

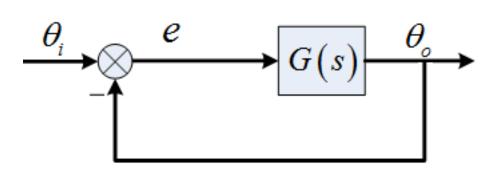
$$\omega_k = 0.628 \text{rad/s}$$



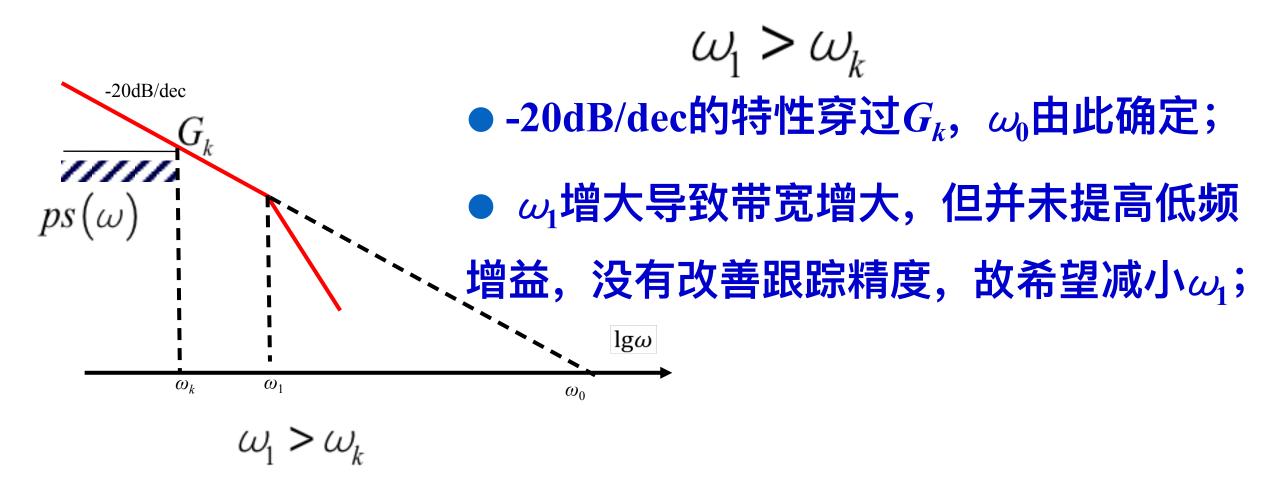




◆ 例4: 舰用随动系统的设计。



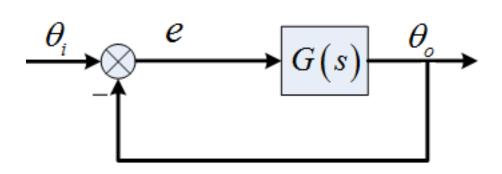
((1))转折频率点公式:



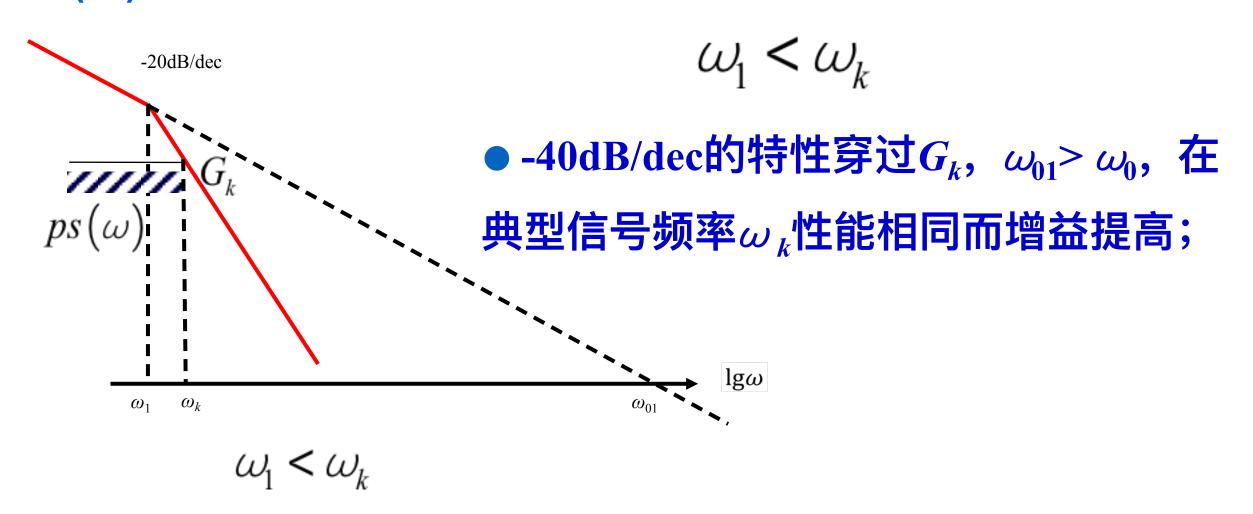




◆ 例4: 舰用随动系统的设计。



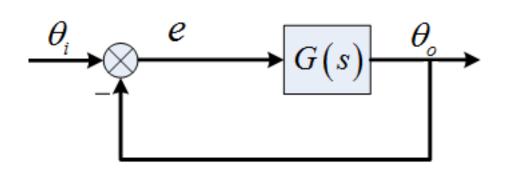
((1))转折频率点公式:



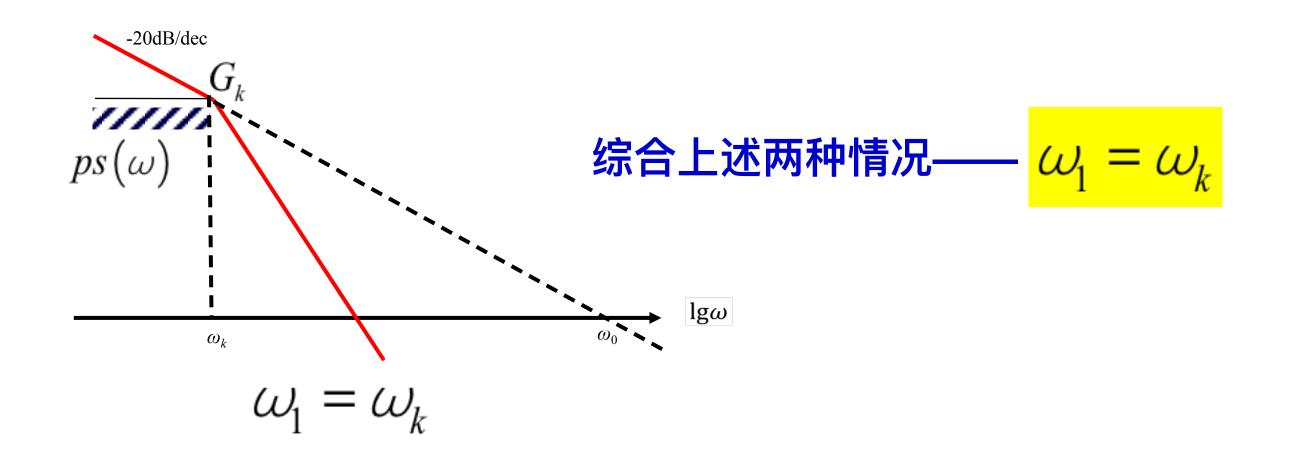




◆ 例4: 舰用随动系统的设计。



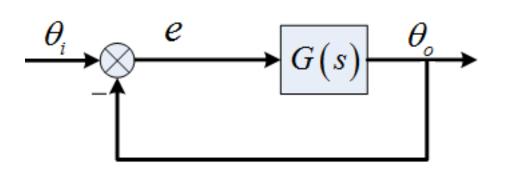
((1))转折频率点公式:



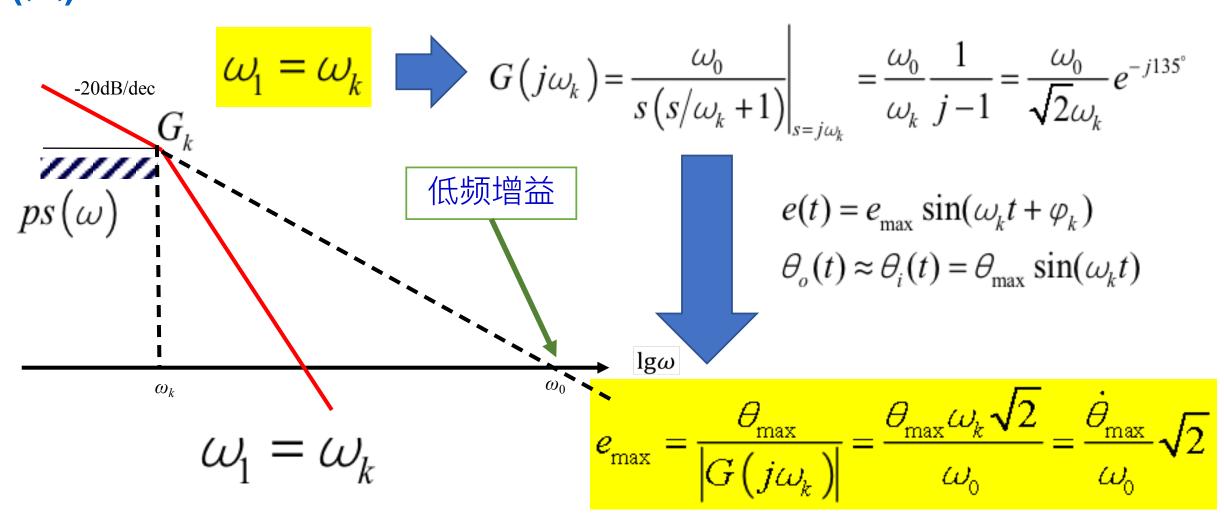




◆ 例4: 舰用随动系统的设计。



((2))跟踪误差公式:

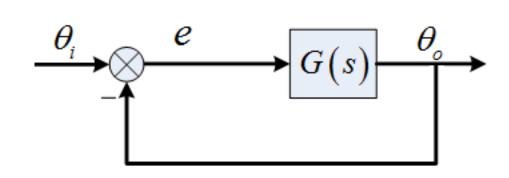






◆ 例4: 舰用随动系统的设计。

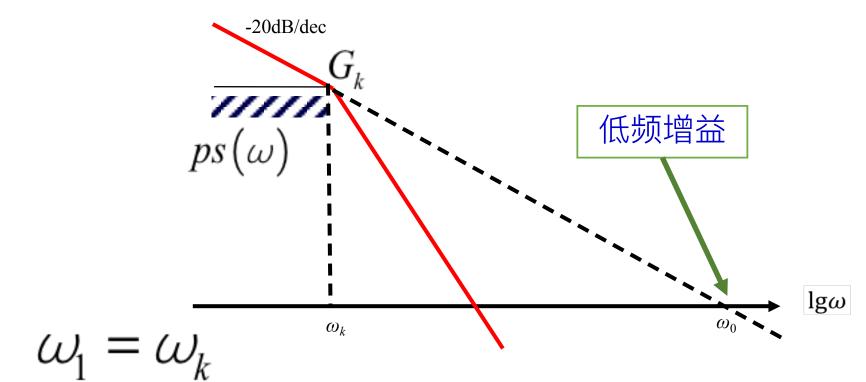
转折频率和跟踪误差公式小结:



此类系统常用公式——

$$\omega_1 = \omega_k$$

$$e_{\max} = \frac{\dot{\theta}_{\max}}{\omega_{0}} \sqrt{2}$$

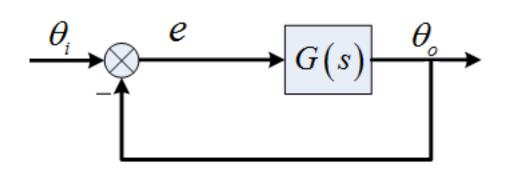


由这两个公式, 可以容易很地将主 要参ω₀和ω₁确定 下来,也就确定了 期望系统特性的基 本形状。

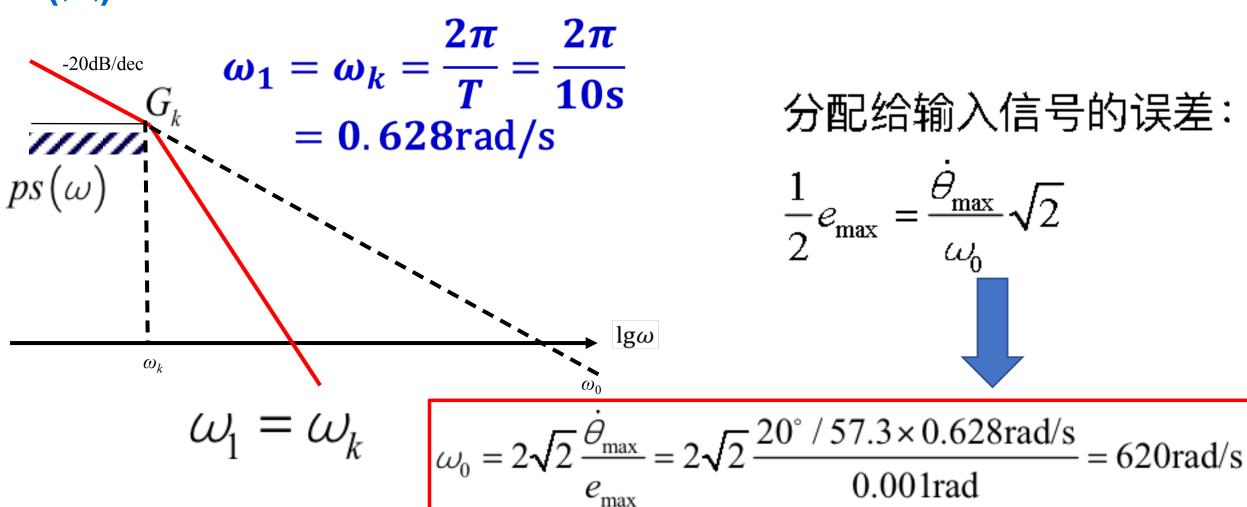




◆ 例4: 舰用随动系统的设计。



((2))跟踪误差公式:

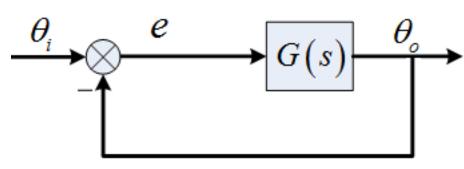






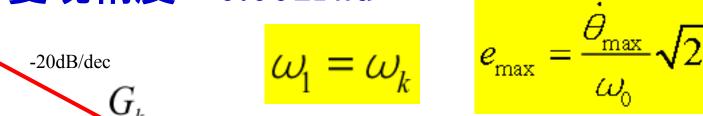
例4: 舰用随动系统的设计。

Step 3: 穿越频率的确定

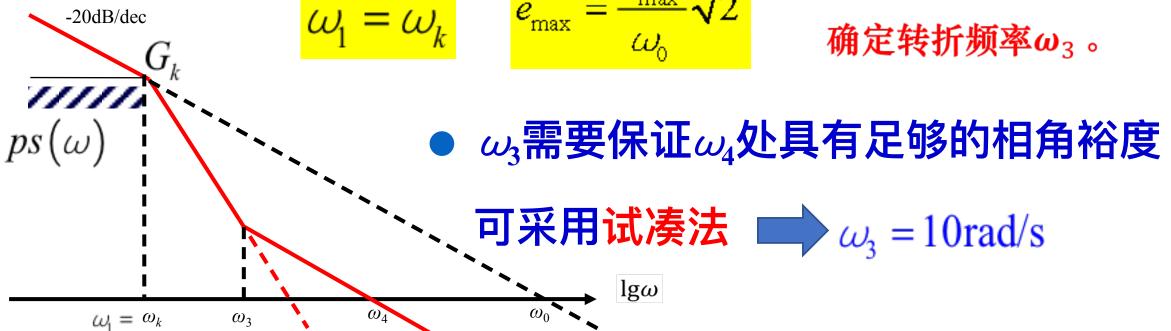


典型输入信号:正弦, $\theta_{max} = 20^{\circ}$ T = 10s

复现精度: 0.001rad



主要参数 ω_0 和 ω_1 确 定后,余下的问题就是

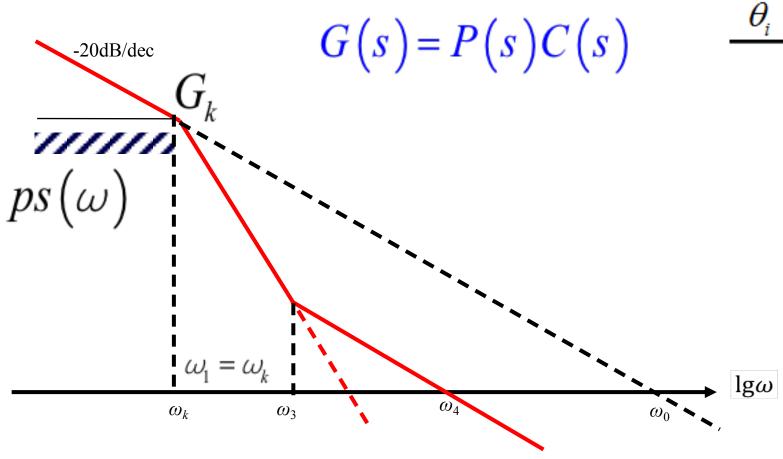


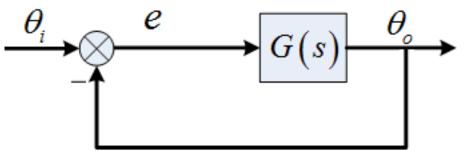




◆ 例4: 舰用随动系统的设计。

Step 4: 根据期望频率特性和被控对象特性,求解控制器





得到了期望的频率 特性后,和具有同样增 益ω₀的未校正的对象特 性相比较,就可得到所 需要的串联校正的特性。





◆ 例4: 舰用随动系统的设计。

Step 4: 根据期望频率特性和被控对象特性,求解控制器

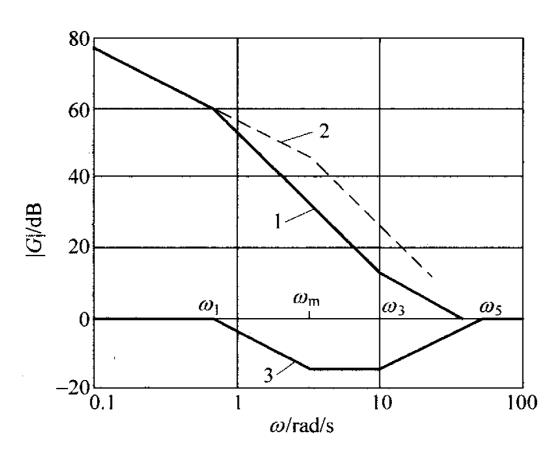
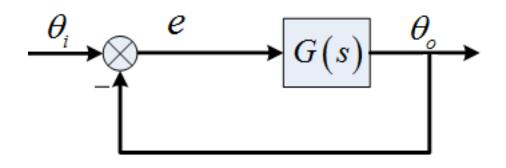
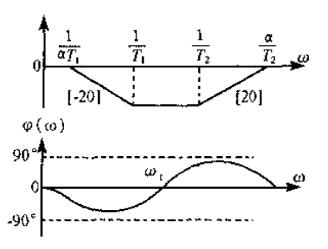


图 7-13 串联校正的求取



$$\frac{(T_1s+1)(T_2s+1)}{(\alpha T_1s+1)[(T_2/\alpha)s+1]}G(s) = P(s)C(s)$$



串联校正环节

滞后超前校正

(积分微分校正)





◆ 例5: 火炮方位角随动系统的设计。

 $1 \text{mil} = 0.06^{\circ}$

火炮随动于指挥仪的输出信号。

跟踪误差:

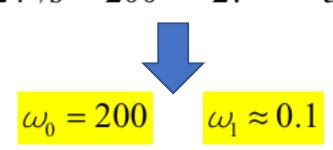
$$\dot{\theta} = 24^{\circ}/\text{s}$$
 $e(t) \leq 2\text{mil}$

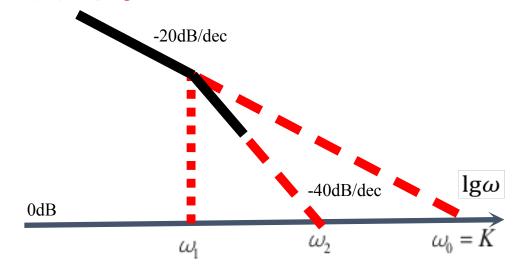
技术要求:

$$\ddot{\theta} = 5^{\circ}/\mathrm{s}^2$$
 $e_a(t) \le 4\mathrm{mil}$

Step 1: 转折点的确定

$$C_1 = \frac{0.12^{\circ}}{24^{\circ}/\text{s}} = \frac{1}{200}$$
 $\frac{1}{2!}C_2 = \frac{0.24^{\circ}}{5^{\circ}/\text{s}^2} = \frac{1}{21}$





I型系统

$$\lim_{t \to \infty} e(t) = C_0 r(t) + C_1 \frac{dr(t)}{dt} + \frac{C_2}{2!} \frac{d^2 r(t)}{dt^2} + \cdots$$

$$C_1 = \frac{1}{\omega_0} \qquad \frac{C_2}{2!} = \left(\frac{1}{\omega_2}\right)^2 = \frac{1}{\omega_0 \omega_1}$$



确定了这些参数后

就得到了系统的期望频

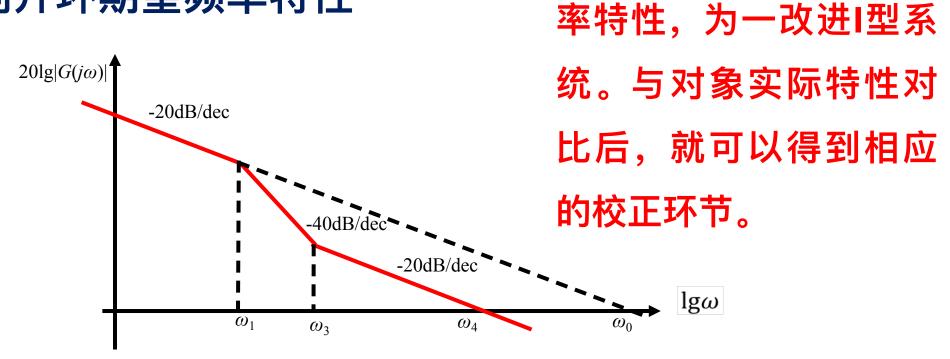


◆ 例5:火炮方位角随动系统的设计。

$$\omega_0 = 200 \text{ rad/s}$$
 $\omega_1 = 0.1 \text{ rad/s}$

根据相对稳定性,初步确定 $\omega_3 = 3.3 \text{ rad/s}$

Step 2: 绘制开环期望频率特性

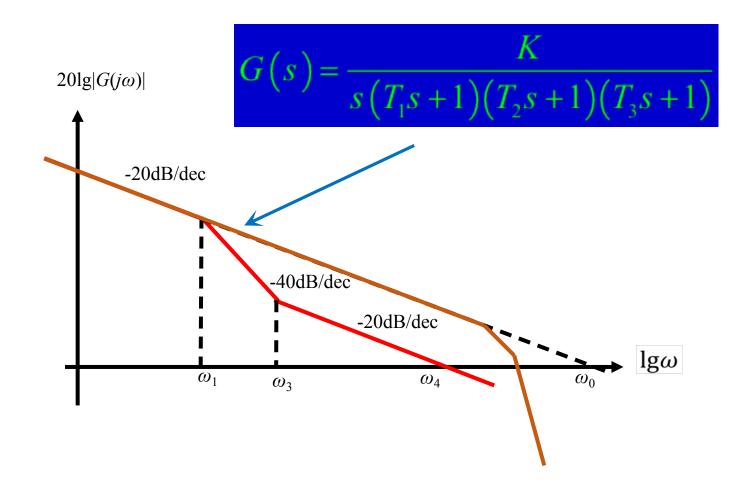






◆ 例5:火炮方位角随动系统的设计。

由期望频率特性和被控对象频率特性,求解控制器:



直流电机时间常数、 电机放大机时间常 数、控制绕组时间 常数分别为:

$$T_1 = 0.6$$
s

$$T_2 = 0.1$$
s

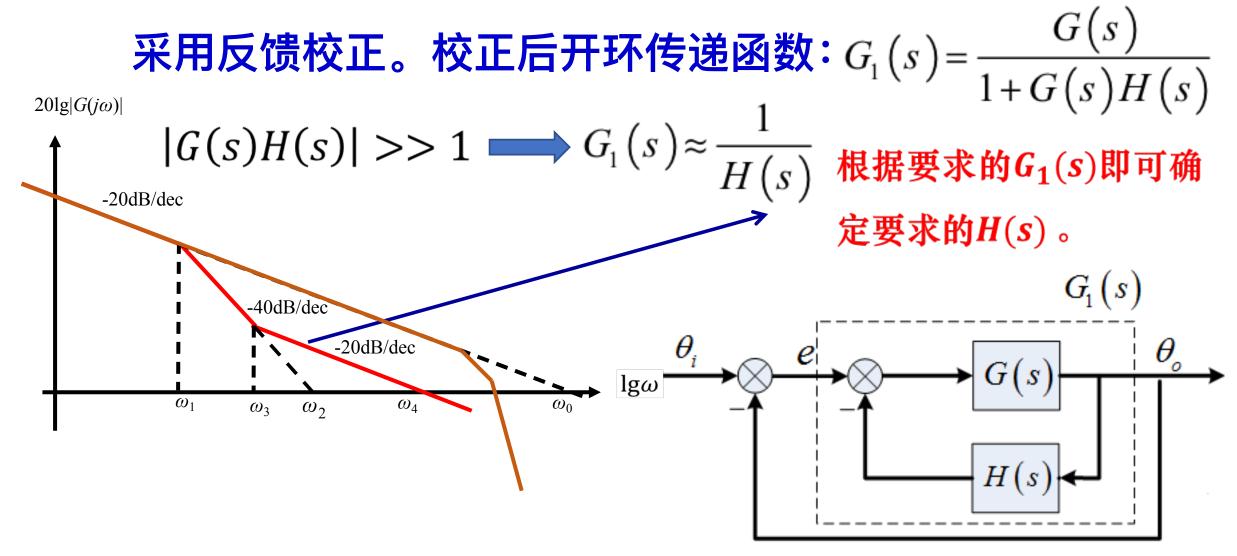
$$T_3 = 0.03$$
s





例5:火炮方位角随动系统的设计。

由期望频率特性和被控对象频率特性, 求解控制器:





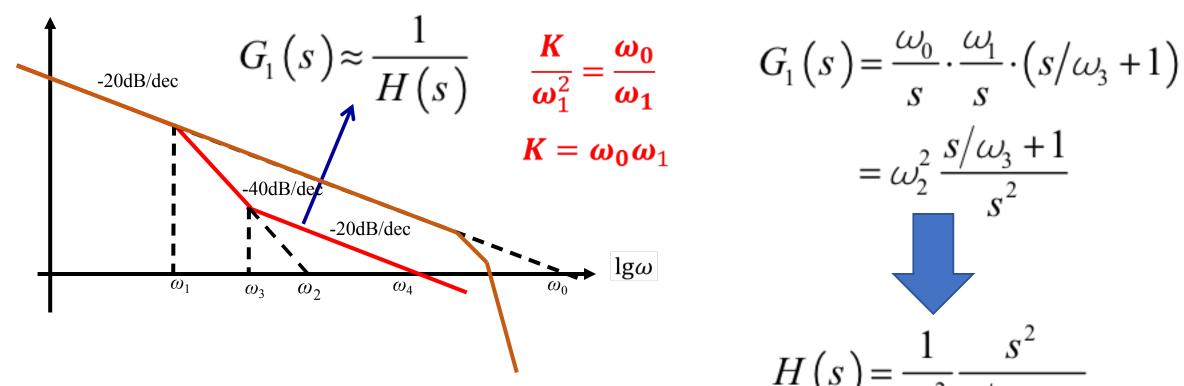


例5:火炮方位角随动系统的设计。

由期望频率特性和被控对象频率特性, 求解控制器:

中频段:
$$G_1(s) = \frac{K}{s^2}(\frac{s}{\omega_3} + 1)$$

 $20\lg|G(j\omega)|$



$$\omega_2^2 = \omega_0 \omega_1$$

$$G_{1}(s) = \frac{\omega_{0}}{s} \cdot \frac{\omega_{1}}{s} \cdot (s/\omega_{3} + 1)$$
$$= \omega_{2}^{2} \frac{s/\omega_{3} + 1}{s^{2}}$$



$$H(s) = \frac{1}{\omega_2^2} \frac{s^2}{s/\omega_3 + 1}$$





例5:火炮方位角随动系统的设计。

由期望频率特性和被控对象频率特性,求解控制器:

中频段:

$$\omega_0 = 200 \text{ rad/s}$$
 $\omega_1 = 0.1 \text{ rad/s}$ $\omega_3 = 3.3 \text{ rad/s}$

$$\omega_3 = 3.3 \text{rad/s}$$

 $20\lg|G(j\omega)|$ -40dB/de -20dB/dec ω_2

$$\omega_2 = \sqrt{\omega_0 \omega_1} = \sqrt{20} \text{rad/s}$$

$$\omega_2 = \sqrt{\omega_0 \omega_1} = \sqrt{20 \text{rad/s}}$$

$$H(s) = \frac{1}{\omega_2^2} \frac{s^2}{s/\omega_3 + 1} = \frac{1}{20} \frac{s^2}{0.3s + 1}$$

反馈校正需要求取输出量的二 阶导数,具体实现时取测速发 电机的输出再经一微分线路。



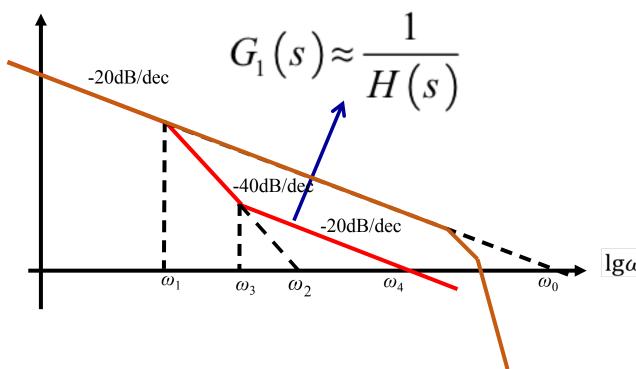


◆ 例5: 火炮方位角随动系统的设计。

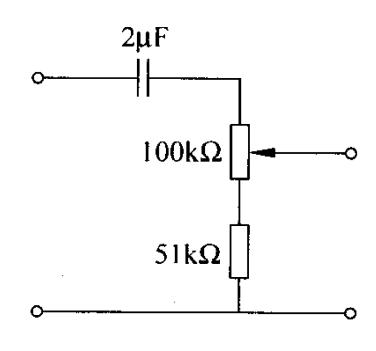
由期望频率特性和被控对象频率特性,求解控制器:

中频段:

 $20\lg|G(j\omega)|$



$$H(s) = \frac{1}{\omega_2^2} \frac{s^2}{s/\omega_3 + 1} = \frac{1}{20} \frac{s^2}{0.3s + 1}$$







◆ 例5:火炮方位角随动系统的设计。

由期望频率特性和被控对象频率特性,求解控制器:

中频段:

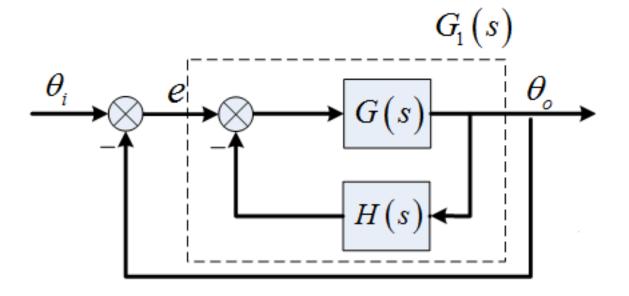
稳定性问题

反馈校正的引入,带来了 稳定性问题,实际上还需要加 速度信号。

$$H(s) = \frac{1}{20} \frac{1 + \tau s}{0.3s + 1} s^2$$

$$H(s) = \frac{1}{\omega_2^2} \frac{s^2}{s/\omega_3 + 1} = \frac{1}{20} \frac{s^2}{0.3s + 1}$$

$$G(s) = \frac{K}{s(T_1s+1)(T_2s+1)(T_3s+1)}$$



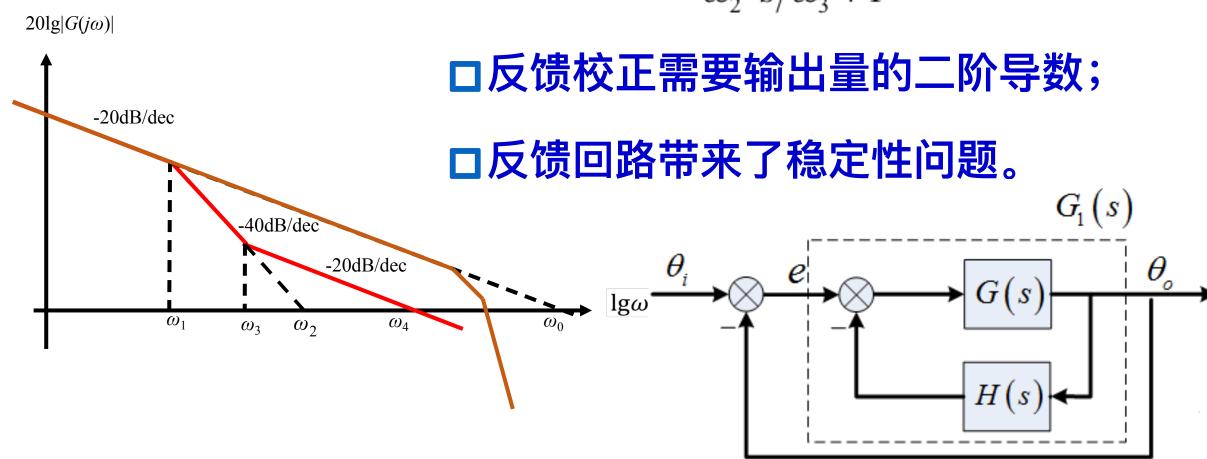




◆ 例5:火炮方位角随动系统的设计。

小结: 反馈校正的特点

$$H(s) = \frac{1}{\omega_2^2} \frac{s^2}{s/\omega_3 + 1}$$







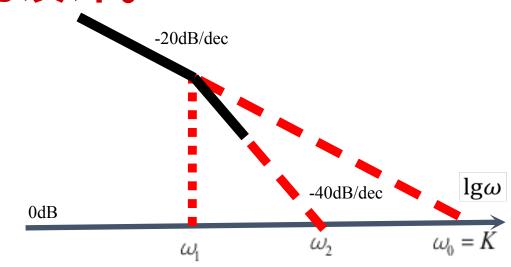
◆ 例5: 火炮方位角随动系统的设计。

 $1 \text{mil} = 0.06^{\circ}$

跟踪误差测试:

$$\dot{\theta} = 24^{\circ}/\text{s}$$
 $e(t) \le 2\text{mil}$

$$\ddot{\theta} = 5^{\circ}/\mathrm{s}^2$$
 $e_a(t) \le 4\mathrm{mil}$



I型系统

测试信号:

跟踪误差或误差系数调试 时一般采用正弦信号,最大速 度和最大加速度分别单独出现。

$$\dot{\theta}_{\text{max}} = 24^{\circ}/\text{s} \qquad \ddot{\theta}_{\text{max}} = 5^{\circ}/\text{s}^2$$

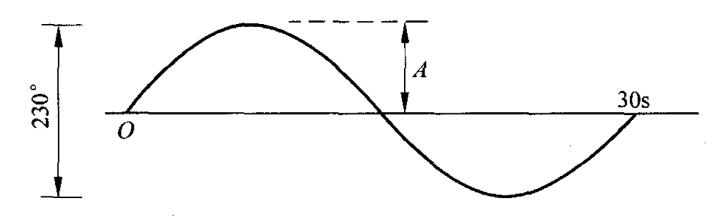


图 7-19 正弦测试信号



本章主要内容



课程 安排

1

伺服系统的数学模型

2

I型系统

1

II型系统

2

伺服系统的校正



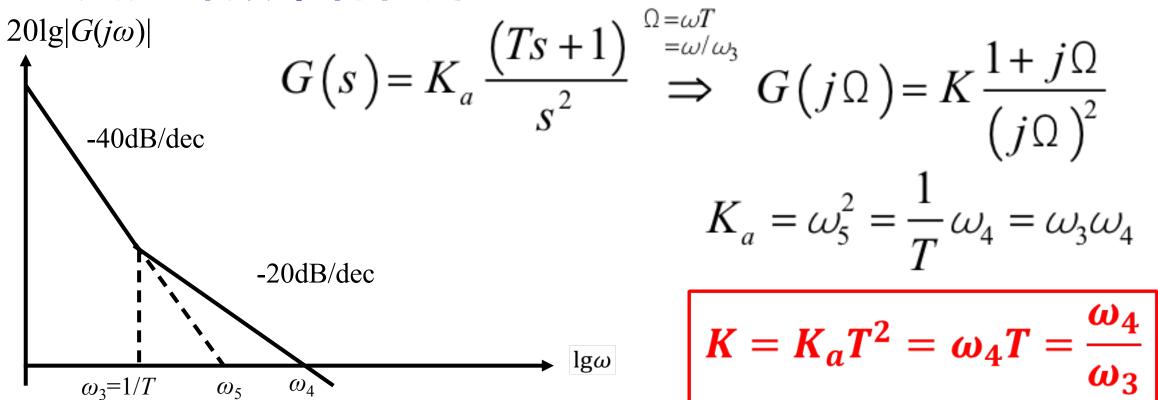
6.3 Ⅱ型系统



◆ 基本II型系统

基本Ⅱ型系统是指只有一个转折频率的系统。

其开环频率特性为



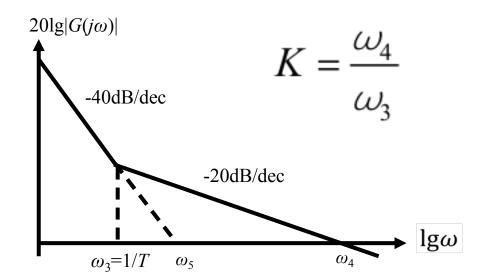


6.3 II型系统



◆ 基本II型系统

闭环频率特性:



$$G_{c}(j\Omega) = \frac{G(j\Omega)}{1 + G(j\Omega)} = \frac{K(j\Omega + 1)}{(j\Omega)^{2} + K(j\Omega) + K}$$

$K=\omega_4/\omega_3$	1	2
单位阶跃输入下输出的峰值	1.3	1.22
阻尼比 $\zeta = \frac{\sqrt{K}}{2}$	0.5	0.707



 $1 \le K \le 2$

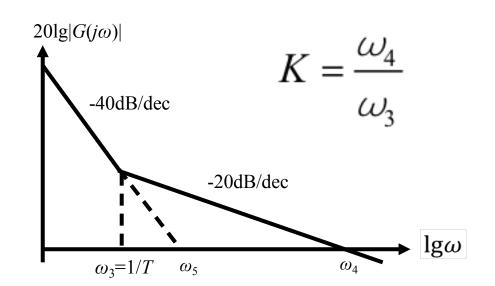


6.3 Ⅱ型系统



◆ 基本II型系统

闭环频率特性:



$$G_c(j\Omega) = \frac{G(j\Omega)}{1 + G(j\Omega)} = \frac{K(j\Omega + 1)}{(j\Omega)^2 + K(j\Omega) + K}$$

等效噪声带宽:

当K=1时系统的等效噪声带宽最小,当K=2时,系统的等效噪声增大到1.06倍,增加并不多。

基于稳定性和噪声两方面的分析,一般取:

 $1 \le K \le 2$

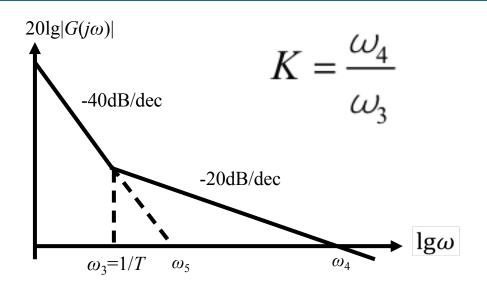


6.3 ||型系统



◆ 基本II型系统

带宽的确定:



参数K是增益的相对值,带宽 ω_4 的具体数值,需要根 据跟踪误差的要求来确定。由要求的误差指标,根据

$$e(t) \approx \frac{\ddot{r}}{K_a} = \frac{\ddot{r}}{\omega_3 \omega_4}$$

确定 K_a , 进而根据K的取值,确定带宽。

总结: 用-20dB延长线求 C_1 ,用-40dB延长线求 C_2 。 $1 \le K \le 2$



6.3 Ⅱ型系统



◆ 基本Ⅱ型系统

应用场合:

- □高精度、重载;
- □高性能、低带宽(大型系统)

由于一些重型设备的带宽受到限制,当精度要求高时需要选用II型系统。

选型(I型、II型等)的真正依据是生产实际,视实际系统能做到的带宽而定。



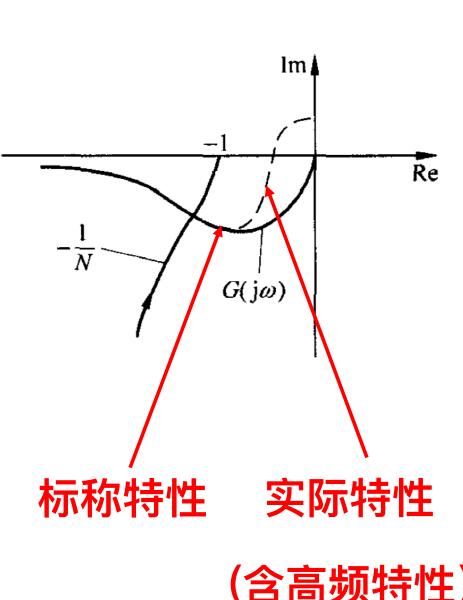
6.3 Ⅱ型系统



◆ 基本Ⅱ型系统

齿隙自振荡:

齿隙特性描述函数的负倒特性 位于第三象限,而Ⅱ型系统的频率 特性恰好位于第三象限,两者必然 相交。因此,若机械传动中存在齿 隙,则这类系统从理论上来说就存 在自振荡。



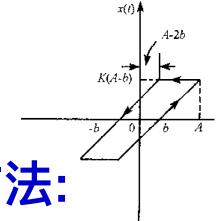
(含高频特性)



6.3 II型系统



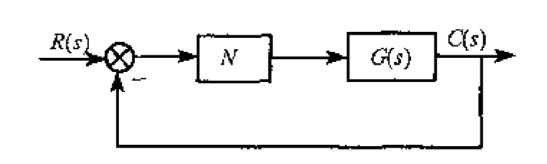
◆ 基本II型系统

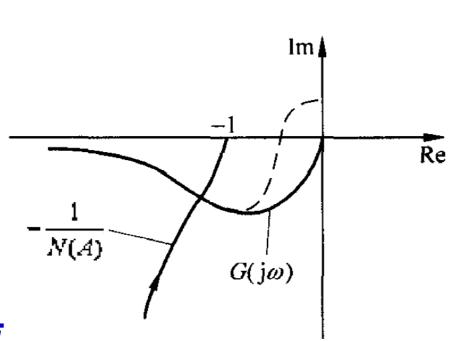


齿隙自振荡的解决方法:

◆ 设计上限制自振荡的幅值

如:保证自振荡的幅值小于1密位。





$$\frac{C(j\omega)}{R(j\omega)} = \frac{NG(j\omega)}{1 + NG(j\omega)}$$

$$1 + NG(j\omega) = 0$$

$$G(j\omega) = -\frac{1}{N}$$



6.3 II型系统

 $-\overline{N}$



◆ 基本Ⅱ型系统

x(t) A-2b K(A-b) b A

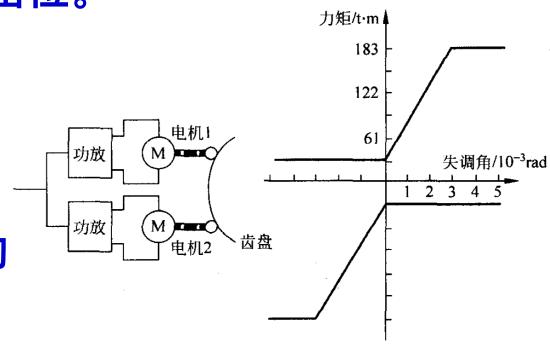
齿隙自振荡的解决方法:

◆ 设计上限制自振荡的幅值

如:保证自振荡的幅值小于1密位。

● 采取措施消除齿隙影响 采用两个电机拖动。

◆ 采用力矩电机,取消齿轮传动



lm/

 $G(j\omega)$

Re



本章主要内容



课程 安排

1

伺服系统的数学模型

2

I型系统

1

II型系统

2

伺服系统的校正



60



◆ 伺服系统设计思想

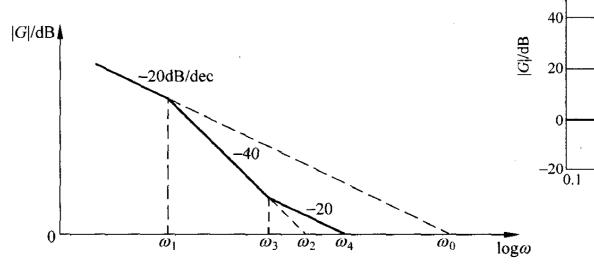
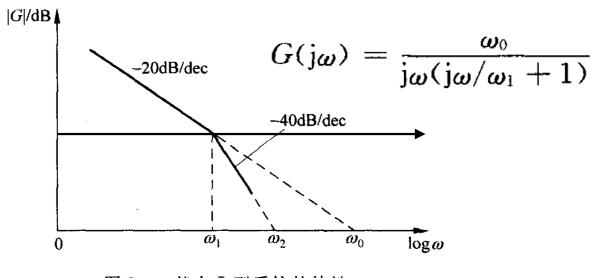
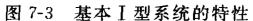
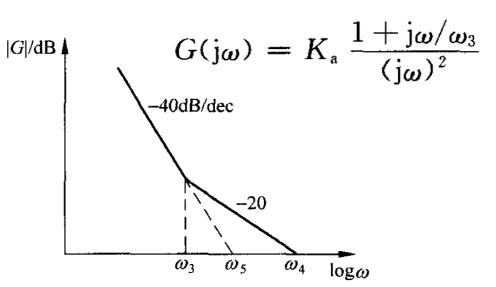


图 7-9 改进 I 型系统的特性







 ω /rad/s

100

图 7-20 基本Ⅱ型系统特性

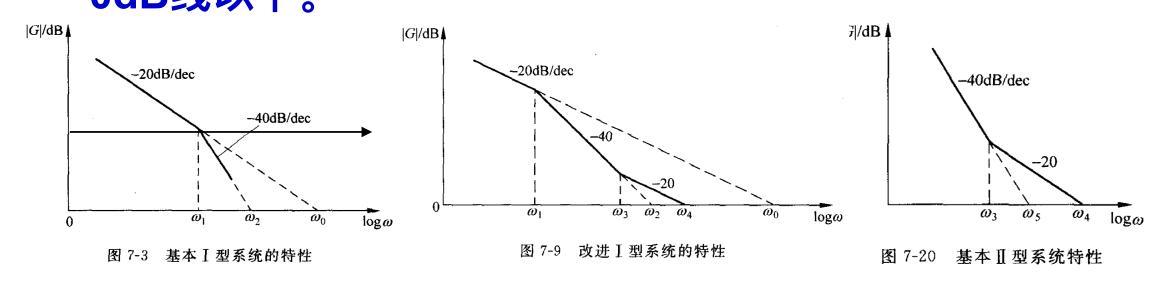




◆ 伺服系统设计思想

这些特性只代表了系统的低频数学模型,即只描述了系统0dB线以上部分的特性。实际系统在0dB以下的特性可能还是很复杂的。

这里的设计思想是将系统各部件的动特性安排到 0dB线以下。



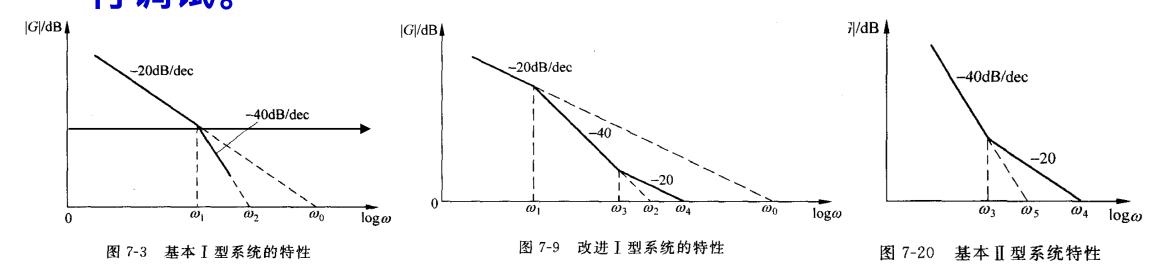




◆ 伺服系统设计思想

就是将系统的带宽(穿越频率)设计在各部件动特性起作用的频段之前,然后按照前面给出的设计准则来进行设计。

按照这样的设计思想,系统既容易设计,也容易进行调试。



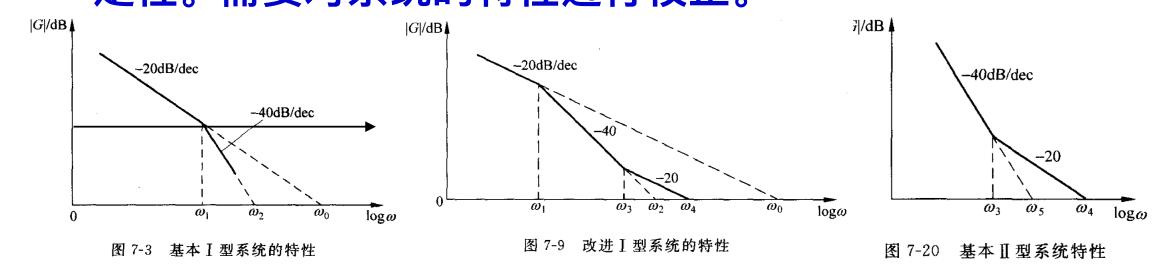




◆ 伺服系统设计思想

□型和II型系统的特性是最基本的特性,实际系统一般需要通过校正才能具有这种期望特性。

校正的概念是伺服系统特有的。设计时需要满足增益要求,但确定了系统增益,可能无法保证系统的稳定性。需要对系统的特性进行校正。







◆ 相位滞后校正——串联校正

$$D(s) = \frac{1+Ts}{1+\alpha Ts}, \quad \alpha > 1$$

- 口利用它的高频衰减特性来压低系统的带宽;
- 口在保持带宽不变的情况下提高系统的增益。
- 大信号输入条件下,由于元件饱和引起等效增益 下降,引起性能下降,甚至系统就变为不稳定—— 条件稳定系统。

条件稳定:增益只能在某一范围内才能保证稳定性。



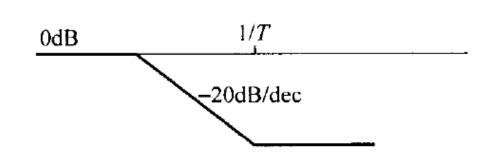


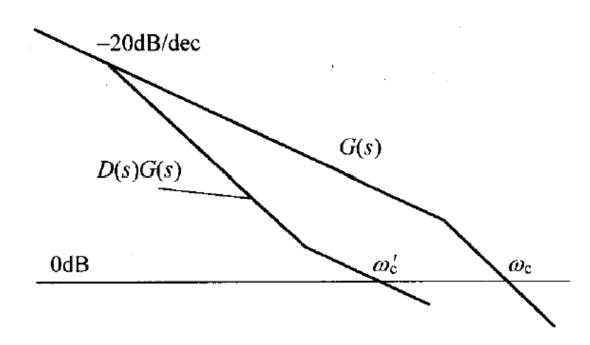
◆ 相位滞后校正——串联校正

$$D(s) = \frac{1 + Ts}{1 + \alpha Ts}, \quad \alpha > 1$$

□利用它的高频衰减特性来压低系统的带宽;

被控对象的增益已满足设计要求,但带宽较宽。校正后,带宽降低,相位裕度也有相应提高。









相位滞后校正——串联校正

$$D(s) = \frac{1 + Ts}{1 + \alpha Ts}, \quad \alpha > 1$$

口在保持带宽不变的情况下提高系统的增益。

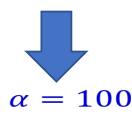
设一II型系统的带宽不能超过

35rad/s,增益为50000s⁻²:

$$\omega_4 = 35 \text{rad/s}$$
 $K = 2$

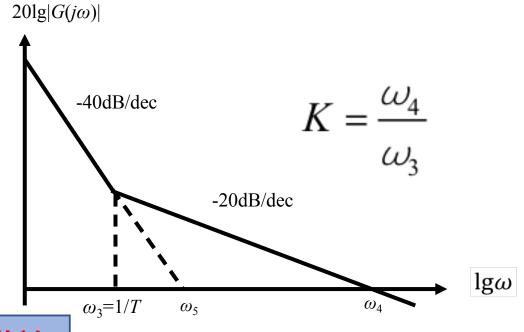
$$\omega_3 = \omega_4/2$$

$$K_a = \omega_4 \omega_3 = 612.5 \text{s}^{-2}$$



带宽确定后增益





 $1 < K \le 2$





◆ 相位滞后校正——串联校正

$$D(s) = \frac{1 + Ts}{1 + \alpha Ts}, \quad \alpha > 1$$

大信号输入条件下,由于元件饱和引起等效增益下降,系统就变为不稳定——条件稳定系统。

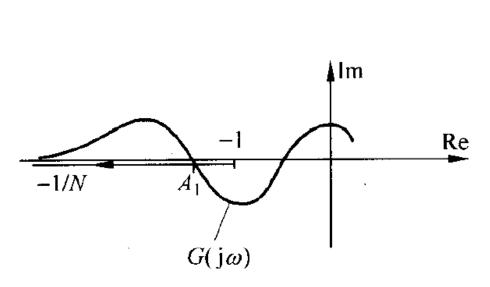


图 7-29 滞后校正导致条件稳定性

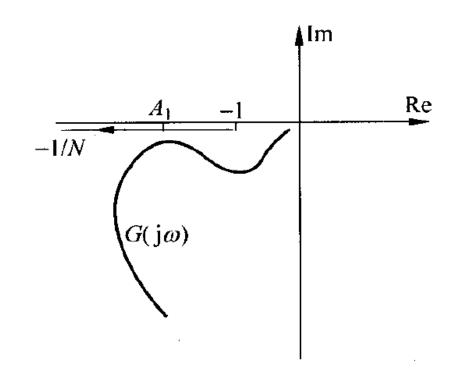


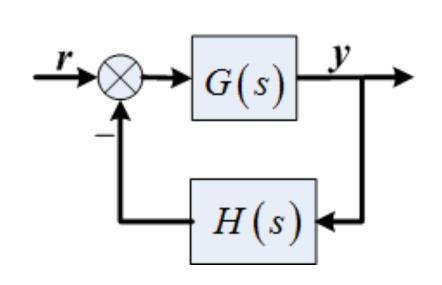
图 7-30 滞后校正影响大信号下的性能

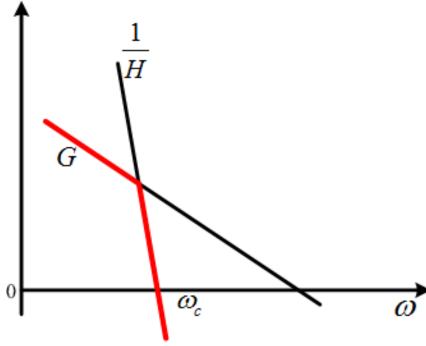




◆ 反馈校正——并联校正

□反馈校正可以取代系统局部结构。





$$T(s) = \frac{G}{1+GH} = \begin{cases} \frac{1}{H}, & |GH| >> 1, & \mathbb{D}|G| >> \left|\frac{1}{H}\right| \\ G, & |GH| << 1, & \mathbb{D}|G| << \left|\frac{1}{H}\right| \end{cases}$$



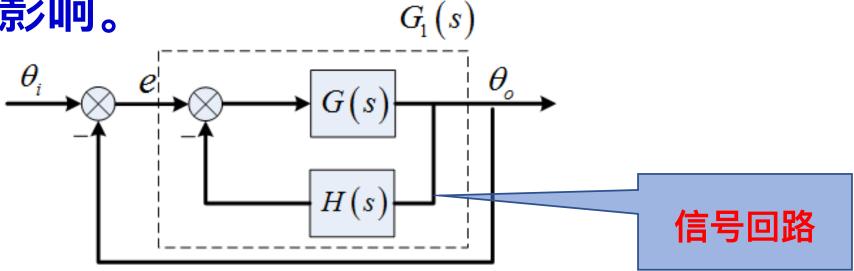


◆ 反馈校正——并联校正

总结前面例子中的反馈校正:

- □与相位滞后校正实质上相同,可压低系统带宽;
- 口反馈校正特性可降低对参数的敏感性,且不会

受到负载的影响。

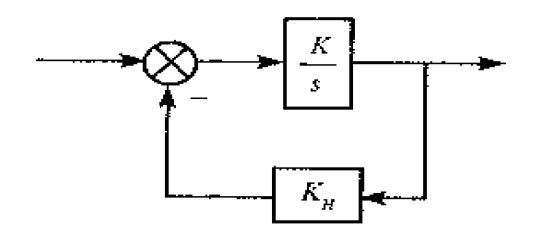






◆ 反馈校正的其他作用:

口位置反馈可以将积分环节变为惯性环节,改善系统的稳定性;



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

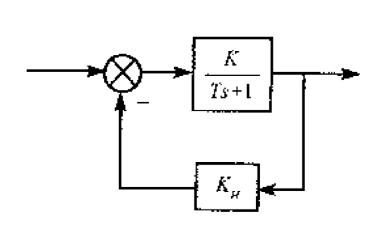




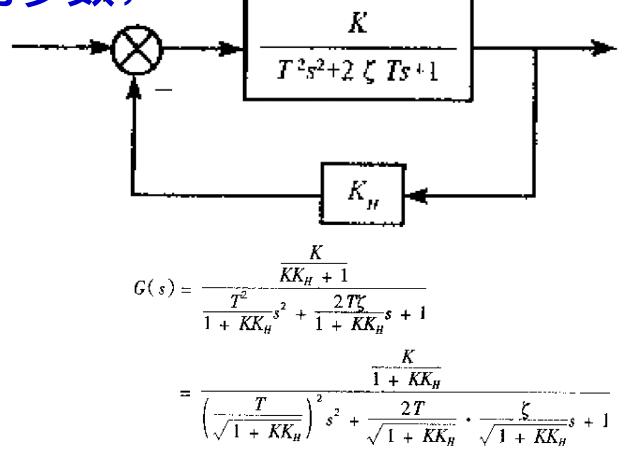
◆ 反馈校正的其他作用:

□位置反馈可以在保证惯性环节和振荡环节结构

的前提下调整环节的参数;



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

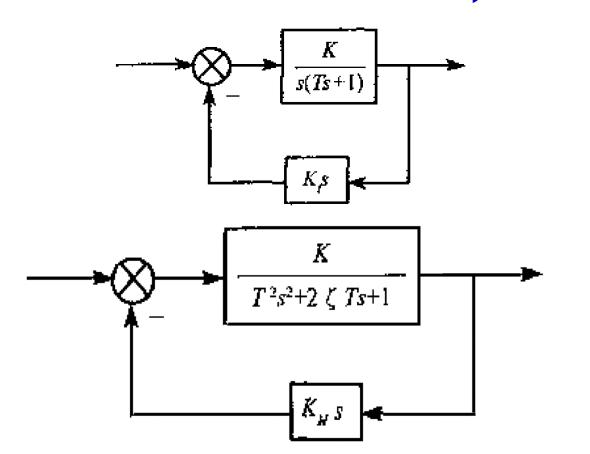






◆ 反馈校正的其他作用:

□速度反馈可以在不改变前向环节结构的前提下 调整环节的参数,如增加阻尼比,改善动态特性;



$$G(s) = \frac{K}{1 + KK_t} \cdot \frac{1}{s\left(\frac{T}{1 + KK_t}s + 1\right)}$$

$$G(s) = \frac{K}{T^2 s^2 + (2\zeta T + KK_1) s + 1}$$



伺服系统的校正



◆ 反馈校正的其他作用:

口在飞行器控制中还常采用加速度;

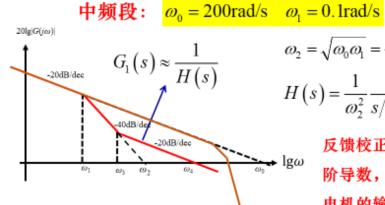
$$G_0(s) = \frac{K}{s(T^2s^2 + 2\zeta Ts + 1)}$$



6.2.2 改进I型系统

例5:火炮方位角随动系统的设计。

由期望频率特性和被控对象频率特性,求解控制器:



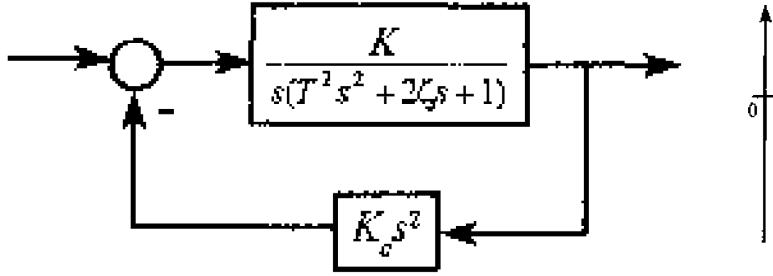
$$\omega_2 = \sqrt{\omega_0 \omega_1} = \sqrt{20} \text{rad/s}$$

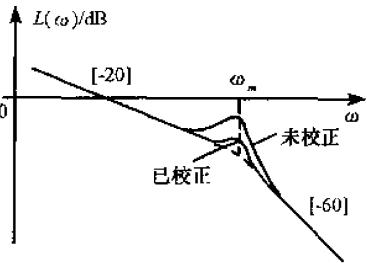
$$H(s) = \frac{1}{\omega_2^2} \frac{s^2}{s/\omega_3 + 1} = \frac{1}{20} \frac{s^2}{0.3s + 1}$$

反馈校正需要求取输出量的二 阶导数, 具体实现时取测速发 电机的输出再经一微分线路。



第六章 伺服系统的设计(2)









◆ 反馈校正的其他作用:

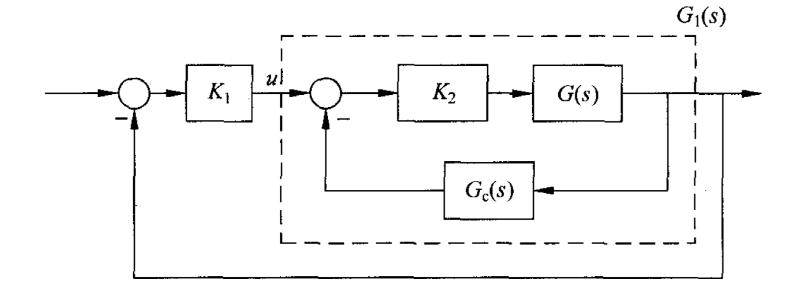
口采用反馈降低噪声的影响。

被控对象一般具有低通特性,输出端信号的信噪比高于输入

端信号的信噪比。当控制输入信号的噪声很强时,串联超前补偿

会使干扰加剧,甚至引起饱和现象的发生,而采用反馈校正可以

在一定程度上克服。







- 1. 伺服系统又称随动系统,需要跟踪参考输入信号,有跟踪误差要求。
- 2. 伺服系统中都存在机械运动,模型中都包含积分环节。
- 3. 典型的伺服系统包括基本I型系统、改进I型系统、基本II型系统,各具有参数选取原则。
- 4. 伺服系统对增益的数值有确定的要求,当增益与带宽、 稳定裕度等指标存在矛盾时,需要进行校正。
- 5. 典型的校正环节包括超前校正、滞后校正、滞后超前校正、反馈校正。



Thanks for your attention!