课后答案网,用心为你服务!



大学答案 --- 中学答案 --- 考研答案 --- 考试答案

最全最多的课后习题参考答案,尽在课后答案网(www.khdaw.com)!

Khdaw团队一直秉承用心为大家服务的宗旨,以关注学生的学习生活为出发点,旨在为广大学生朋友的自主学习提供一个分享和交流的平台。

爱校园(<u>www. ai xi aoyuan. com</u>) 课后答案网(<u>www. khdaw. com</u>) 淘答案(<u>www. taodaan. com</u>)

过程控制工程 课后习题答案

第一章

1-1

自动控制系统由被控对象、测量变送器、执行器(控制阀)和控制器组成。 被控对象 是指被控制的生产设备或装置。

测量变送器 用于测量被控变量,并按一定的规律将其转换为标准信号作为输出。

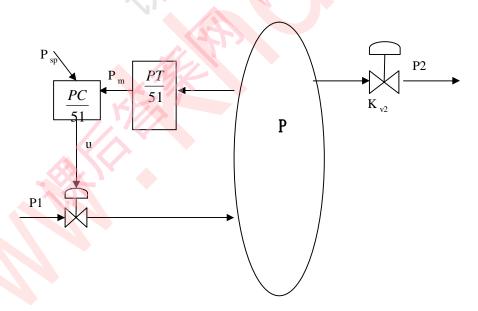
执行器 常用的是控制阀,接受来自控制器的命令信号,用于自动改变控制阀的开度。

控制器 它将被控变量的测量值与设定值进行比较,得出偏差信号 e(t),并按一定规律给出控制信号 u(t)

1-2

- 1) 直接数字控制 它的特点: 计算灵活,它不仅能实现典型的 PID 控制规律,还可以分时处理多个控制回路。
- 2)集中型计算机控制系统 它的特点:可以实现解耦控制、联锁控制等各种更复杂的控制功能;信息集中,便于实现操作管理与优化生产;灵活性大,控制回路的增减、控制方案的改变可由软件来方便实现;人机交互好,操作方便
- 3)集散控制系统 它的特点:同时适应管理与控制两方面的需要:一方面使用若干个控制器完成系统的控制任务,每个控制器实现一定的控制目标,可以独立完成数据采集、信号处理、算法实现与控制输出等功能;另一方面,强调管理的集中性。

1-3

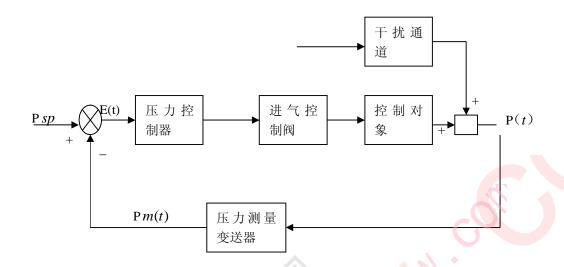


P: 被控变量 储罐: 被控对象 U: 控制变量 进气流量: 操纵变量 P1, P2, 出气流量: 扰动变量

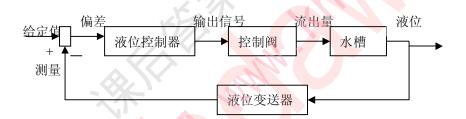
被控变量:被控对象需要维持在其理想值的工艺变量,也是测量变松的输入。

控制变量:控制器的输出电信号。

操作变量: 执行器的操作对象, 对被控变量有影响。



1-4



假设控制阀为气闭式、控制器为反作用,定义偏差为测量值与给定值之差。首先假设在 干扰发生之前系统处于平衡状态,即流入量等于流出量,液位等于给定值。当有干扰发生, 平衡状态将被破坏,液位开始变化,于是控制系统开始动作。

- 1) 假定在平衡状态下流入量 Q1 突然变大。此刻是的 Q1>Q2,于是液位 L 将上升随着 L 的上升,控制器将感受到正偏差,由于控制器是反作用的,因此其输出将减小。因为控制 阀是气闭式的,随着控制器输出的减小,控制阀开度变大。流出量 Q2 将逐渐增大,液位 L 将慢慢下降并逐渐趋于给定值。当再度达到 Q2=Q1 时,系统将达到一个新的平衡状态。这是控制阀将处于一个新的开度上。
- 2)如果在平衡状态下,流入量突然减小,将出现 Q1<Q2,液位 L 将下降,控制器受到负偏差,控制器输出将增大,控制阀开度变小,流出量减小,液位回升,逐渐回复给定值而达到新的平衡。
- 3) 在平衡状态下,Q2 突然变大。这就使 Q2>Q1,L 将下降。这是控制器输出将增大控制阀开度变小,于是 Q2 将随之减小,L 又会慢慢上升而回到给定值。如果在平衡状态下,Q2 突然减小了。此时,L 将上升,控制器输出将减小,控制阀开度变大,重新使 Q2 增大而使其逐渐回复到给定值为止。

第二章

2-1

1)
$$\frac{AdH}{dt} = Q_1 - Q_2 - Q_3$$

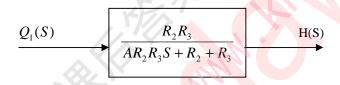
$$\frac{Ad\Delta H}{dt} = \Delta Q_1 - \Delta Q_2 - \Delta Q_3$$

$$\Delta Q_2 = Q_2 - Q_{20} = \frac{K_2 \Delta H}{2\sqrt{H_0}} = \frac{\Delta H}{R_2}$$

$$\Delta Q_3 = Q_3 - Q_{30} = \frac{K_3 \Delta H}{2\sqrt{H_0}} = \frac{\Delta H}{R_3}$$

$$R_2 R_3 AS = R_2 R_3 Q_1(S) - R_3 H(S) - R_2 H(S)$$

2)



3)
$$W_0(S) = \frac{H(S)}{Q_1(S)} = \frac{R_2 R_3}{AR_2 R_3 S + R_2 + R_3}$$

2-2

则对 A1 有:
$$\frac{A_1 dH_1}{dt} = Q_1 - Q_2 - Q_4$$

对 A2 有:
$$\frac{A_2 dH_2}{dt} = Q_4 - Q_3$$

$$Q_2 = K_2 \sqrt{H_1 - H_2}$$

$$Q_4 = K_{12} \sqrt{H_1 - H_2}$$

$$Q_3 = K_3 \sqrt{H_2}$$

$$\Delta Q_2 = Q_2 - Q_{20} = \frac{K_2(H_1 - H_2)}{2\sqrt{H_0}} = \frac{H_1 - H_2}{R_2}$$

$$\Delta Q_4 = \frac{H_1 - H_2}{R_{12}}$$

$$\Delta Q_3 = \frac{\Delta H_2}{R_3}$$

$$H_1(S) = \frac{1}{A_1 S} [Q_1(S) - Q_2(S) - Q_4(S)]$$

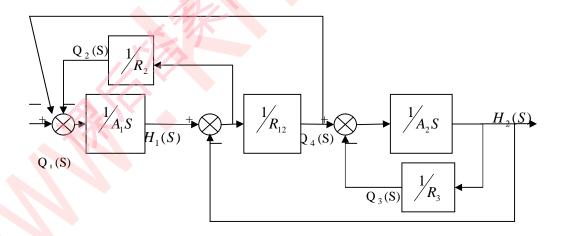
$$H_2(S) = \frac{1}{A_2 S} [Q_4(S) - Q_3(S)]$$

$$Q_4(S) = \frac{H_1(S) - H_2(S)}{R_{12}}$$

$$Q_2(S) = \frac{H_1(S) - H_2(S)}{R_2}$$

$$Q_3(S) = \frac{H_2(S)}{R_3}$$

2)



3)

$$W_0(S) = \frac{R_2 R_3}{A_1 A_2 R_2 R_3 S^2 + (A_1 R_2 + A_2 R_{12} R_3 + A_2 R_2 R_3)S}$$

1)
$$\Delta Q_0 = \frac{K\Delta H}{2\sqrt{H_0}} = \frac{\Delta H}{R}$$

$$R = \frac{\Delta H}{\Delta Q_0} = 0.02$$

$$2) RA \frac{dH}{dt} + H = RQ_i$$

$$0.01\frac{dH}{dt} + H = 0.02Q_i$$

$$H = 2e^{-100t}u(t)Q_i$$

故其时间常数为 100.

3-1

$$K = \frac{h(\infty) - h)(0)}{\Delta u} = \frac{(99 - 0)/1000}{20\%} \approx 0.5$$

相应好 h(t) 在 t=T 时达到其终值的 63.2%,

$$\mathbb{H} h(T) = h(0) + [h(\infty) - h(0)] * 63.2\% = 62.56$$

由表实验数据可得出 T=100

3-2

1)
$$y^*(t) = \frac{y(t) - y(0)}{y(\infty) - y(0)}$$

取
$$y*(t_1) = 0.4$$
 $y(t_1) = 0.8$ 查表得 $t_1 \approx 23$

$$y*(t_2) = 0.8$$
 $y(t_2) = 1.6$ 查表得 $t_2 \approx 43$

 $\frac{t_1}{t_2} = 0.53 > 0.46$ 则说明该阶跃响应需更高阶的传递函数才能拟合得更好,查表 3.3-1

得出 n=3

$$T = \frac{t_1 + t_2}{2.16 * n} \approx 10 \qquad K = \frac{y(\infty) - y(0)}{\Delta u} = 2$$

$$G(S) = \frac{2}{(10S+1)^3}$$

3-3

$$G(S) = \frac{K}{TS + 1}$$

$$K = \frac{y(\infty) - y(0)}{\Delta P} = 1.8 * 10^{-2}$$

在达到最终值的 63.2%,所对应的时间为 180*63.2%=113 故 $T \approx 5S$

$$G(S) = \frac{1.8 \times 10^{-2}}{5S + 1}$$

第四章

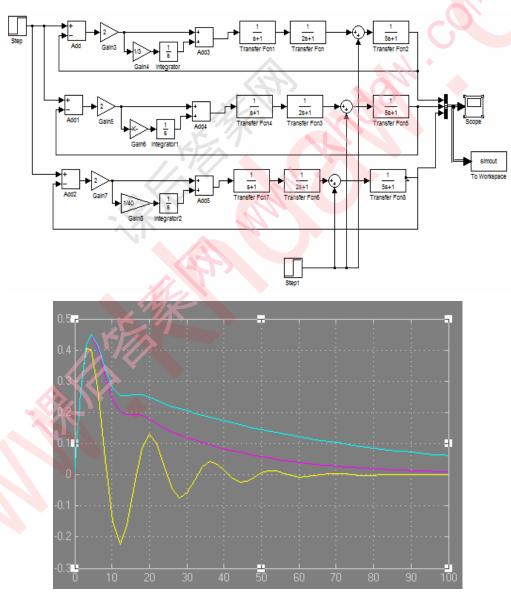
4-1

PID 式子中
$$u(t) = K_c [e(t) + \frac{1}{Ti} \int_0^t e(t)dt + T_d \frac{de(t)}{dt}] + u_0$$

 u_0 为常数,而常数的拉氏变换为0,故将时域变换为频域时没有这一项。

 u_0 为控制器的稳态输出,取值根据系统稳定时需要保持的控制阀阀门开度确定。

4-2



1) 上图中,蓝色的积分时间为3,紫色的为20,黄色的为40,由此我们可知在相同的

外界干扰作阶跃变化情况下,随着积分时间减小,最大偏差会增大,震荡不会加剧。

2) 由上图可知,为了获得与以前相同的系统稳定性,可适当将 K_c 调小,静态环路增益会改变。

4-3

积分饱和:对于一个有积分功能的偏差,控制器的积分作用就会对偏差进行累积来改变控制器的输出。如果这时阀门已达到饱和(已全开或全关),而无法继续进行调节,那么偏差将无法消除。然而由于积分作用,控制器的输出仍在增加直到它达到某个极限值并停留在那里,这种情况成为积分饱和。

由定义可知,发生积分饱和的前提是控制器具有积分功能,控制器的饱和输出极限值要比执行机构的信号范围大。

后果:可能使产品质量不好,对操作人员的安全构成威胁。

4-4

$$K_{c1} = 0.5K_{\text{max}}$$
 $K_{c2} = 0.4K_{\text{max}} = 0.6K_{c1}$ $K_{C3} = 0.6K_{\text{max}} = 1.2K_{c1}$

4-5

$$K = \frac{[y(\infty) - y_0]/[y_{\text{max}} - y_0]}{\Delta u/[u_{\text{max}} - u_0]} = \frac{15/100}{0.03} = 5$$

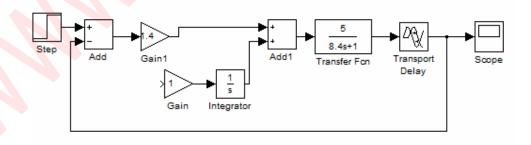
$$y^{*}(t) = \frac{y(t) - y(0)}{y(\infty) - y(0)}$$

取
$$y*(t_1) = 0.283$$
 查表得 $t_1 = 5$

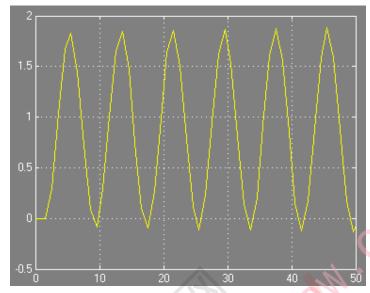
$$y*(t_2) = 0.632$$
 查表得 $t_2 = 10.6$

$$T=1.5(t_2-t_1)=8.4$$
 $t=t_2-t_0-T=2.2$

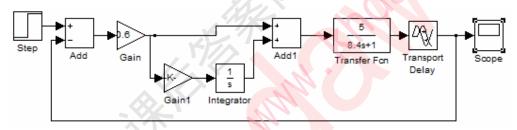
$$G(S) = \frac{5}{8.4S + 1}e^{-2.2s}$$



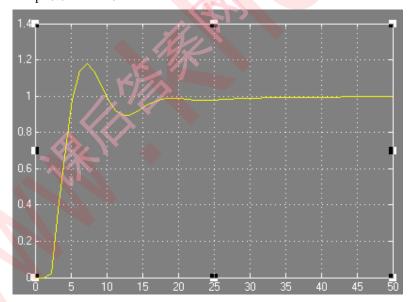
Kp=1.4



出现等幅震荡,而控制器为 PI,故将 Kp 调为 0.6, Ti=20。



Kp=0.6 Ti=20



余差和超调均较小,比较满意。

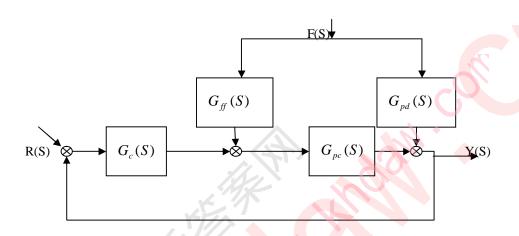
通过用 Matlab 仿真 K_c =0.6 T $_i$ =20

第五章

5-1

用前馈-反馈控制方案

$$G_{ff}(S) = -\frac{G_{pd}(S)}{G_{pc}(S)} = -\frac{5(2S+3)}{S+1}$$

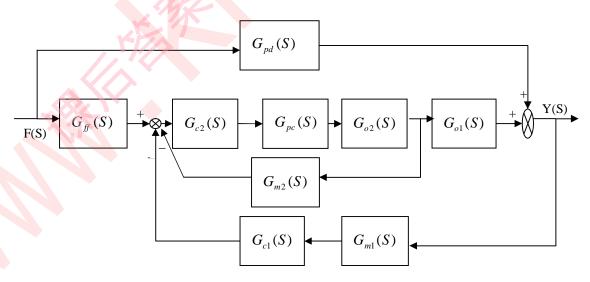


5-2

$$G_{ff}(S) = -\frac{G_{pd}(S)}{G_{pc}(S)} = -\frac{1.05(55S+1)}{0.94(41S+1)}e^{2s}$$

5-3

1)



2)由图可得
$$\frac{Y(S)}{F(S)} = \frac{G_{pd} + G_{ff}G_{o1}A}{1 + AG_{c1}G_{m1}G_{o1}}$$
 其中 $A = \frac{G_{c2}G_{pc}G_{o2}}{1 + G_{c2}G_{pc}G_{o2}G_{m2}}$

由不变性原理 F(S)≠0,Y(S)=0

$$G_{ff} = -\frac{G_{pd}}{AG_{o1}} = -\frac{0.5/2S + 1}{3A/2S + 1} \qquad A = \frac{9 \times \frac{2}{2S + 1}}{1 + 9 \times \frac{2}{2S + 1} \times 1} = \frac{18}{2S + 19}$$

$$S + 9.5$$

$$G_{ff} = -\frac{S + 9.5}{54}$$

3) 先判断副控制器:

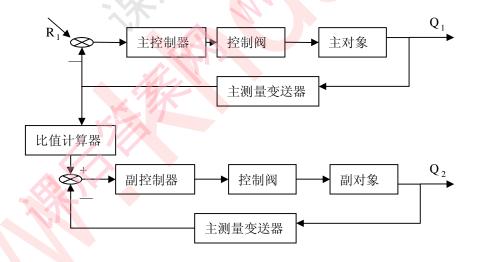
在副回路中,副对象、副测量变送器为正作用。而控制阀为正作用,故副<mark>控制器为</mark> 负作用。

然后判断前馈控制器,它是消除扰动对被控变量的影响,故为负作用。 再判断主控制器,在主回路中,主对象、主测量变送器、副回路为正作用,故主控 制器为正作用。

5-4

$$K = \frac{q_2}{q_{2\text{max}}} = \frac{25}{21}$$

若采用相除形式的方案时, K 应在 0.5~0.8 之间, 而 K>1, 故采用相乘形式。



5-5

由题知 k=0.4 A 作主流量, B 作副流量

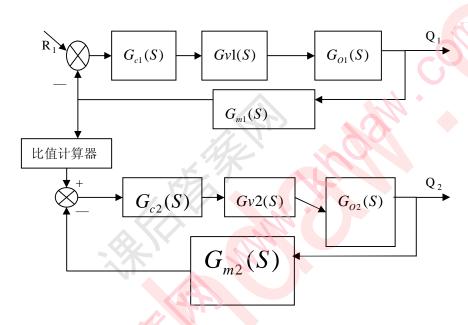
$$K=k\frac{Q_{A\max}}{Q_{B\max}}=1.6$$

若采用相除形式的方案时, K 应在 0.5~0.8 之间, 而 K>1, 故采用相乘形式。

$$K=k \times \frac{Q_{\text{lmax}}}{Q_{\text{2max}}} = k \times \frac{7000}{4000}$$
所以 k=0.5

3)
$$K = \frac{I_2 - 4}{I_1 - 4} = 7/8$$
 $I_2 = 9.25$ Ma

1)



第六章

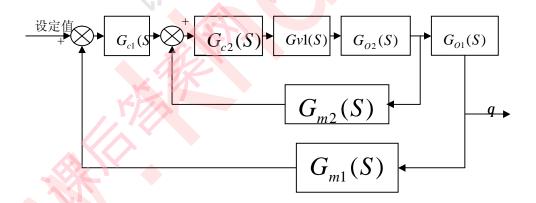
6-1

- 1) 副控制器正反作用改变,主控制器正反作用不变。阀门是副回路中的执行器,在主回路中,副回路作为一个整体为正作用,故执行器的改变对主回路无影响,主控制器正反作用不变。在副回路中,执行器由气开阀变为气关阀,正反作用改变。而正反作用的选择是使系统成为负反馈系统,而副回路中除副控制器外其余正反作用不变。故副控制器正反作用改变。
- 2) 要改变,副控制器的输出是去改变阀门,比例度要增加,而积分时间要减小。口径变大相当于控制通道放大倍数增加,此时若比例度和积分时间不变则控制系统的开环放大倍数增大,系统的余差会减小,但是系统会变得不稳定。对于一个不稳定的系统谈余差是没有意义的。所以首先要保持系统的稳定性,那么要减小控制器放大倍数,即增大比例度。此时余差肯定会变大,因此要加强积分作用,即减小积分时间,消除余差。
- 3) 主控制器的比例度和积分时间不改变。由于串级系统对副对象和控制阀特性的变化 具有较好的鲁棒性,即副对象和控制阀特性的变化不会影响主控制器。

6-2

1) 最合适的副变量选择 q_2 ,它离第四个储罐较远,可以防止副变量与主变量发生共振。 而且它包含更多的干扰。

2)



3) 副控制器的选择与主回路无关,而测量变送器,副对象均为正作用,调节阀为正作用,故副控制器为负作用,主控制器与主对象正反作用相反。而主对象为正作用,故主控制器为负作用。

6-3

应该把下面那个采用串级控制系统,首先是因为干扰通道时间常数为 0.2,对被控变量的影响相当大。其次副回路中包含的纯滞后时间很小,有利于提高副回路的快速性。上面那个途中的副回路包含大惯性环节,且控制通道没有延时,干扰量影响到副变量的时候,很快影响到主控变量,而由于大惯性环节,副回路还来不及处理干扰。

6-4

6-5

结构上:

串级控制: 内外两个反馈回路组成

前馈-反馈控制:一个反馈和一个开环的补偿回路叠加而成

变量上:(串级控制的副参数与前馈-反馈控制的前馈输入量是两个截然不同的变量) 前者是串级控制系统中反映主被控变量的中间变量,控制作用对他产生明显的调节效 果;

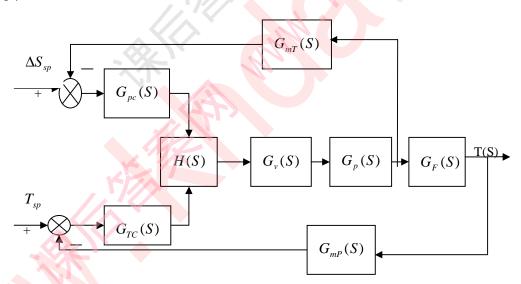
后者是对主被控变量有显著影响的干扰量,是完全不受控制作用约束的独立变量,引入前馈的目的是为了补偿原料油流量对炉出口温度的影响。

功能上:

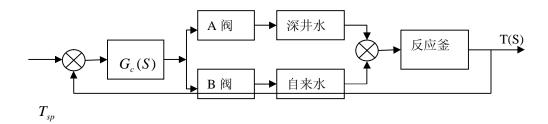
前馈控制器与串级控制的副控制器担负不同的功能。

6-6

6-7



由题知,控制阀为气开阀,故为正作用。蒸汽流量增加,温度升高,塔底压力增加,故压力差减小。因此, $G_p(S)$ 为反作用,而 $G_p(S)$ 为正作用。由单回路控制系统的控制器选择可知, $G_{pc}(S)$ 、、 $G_{TC}(S)$ 为正作用。当压力差超过设定值,而 $G_{pc}(S)$ 为正作用,故控制器输出信号增加,该信号增加后,要求在选择器中被选中,显然改选择器应为高值选择器。



由题意可知 A 阀、B 阀均为气开阀,即为正作用,自来水和深井水两个对象的特性均为反作用(通入自来水或深井水,被控变量温度会降低),再由单回路控制系统的控制器选择可知,控制器为反作用。

教材:《过程控制工程》(第二版),王树青,戴连奎,于玲,化学工业出版社,2008