PID 参数调节

控制系统经常采用 PID 调节,比例环节放大时,系统动作灵敏、速度快、稳态误差小。但比例太大时系统振荡次数会增加,调节时间变长,甚至会不稳定。积分控制可消除系统稳态误差,但会使系统滞后增加稳定性变差,反应速度变慢。微分控制可提高系统动态特性(减少超调量和反应时间),使系统稳态误差减小。

采用 PID 调节时传递函数为:

$$G_{PID} = K_P \left(1 + \frac{1}{T_I S} + T_D S \right)$$

其中Kp为比例系数,T_I为积分常数,T_D为微分常数。将上式化为零、极点形式为:

$$G_{PID} = K_P T_D \frac{\left(S + \frac{1 + \sqrt{1 - 4T_D/T_I}}{2T_D}\right) \left(S + \frac{1 - \sqrt{1 - 4T_D/T_I}}{2T_D}\right)}{S}$$

其中放大倍数为 K_PT_D , 极点为 0,

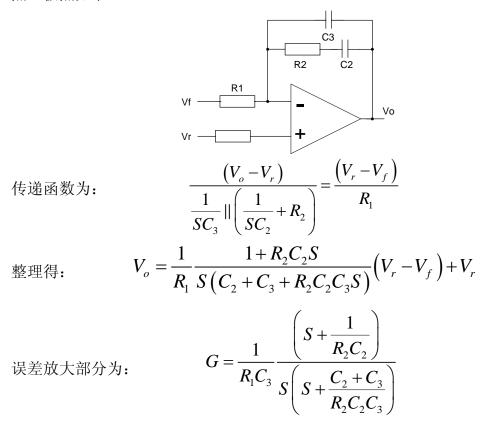
零点为:
$$-\frac{1+\sqrt{1-4T_{D}/T_{I}}}{2T_{D}} \, \pi - \frac{1-\sqrt{1-4T_{D}/T_{I}}}{2T_{D}}$$

可以看出实际上是没有这样的传递函数的,我们可以给其增加一个影响很小的极点,并作适当的补偿来满足上式。下面介绍一种实验方式确定 PID 参数。

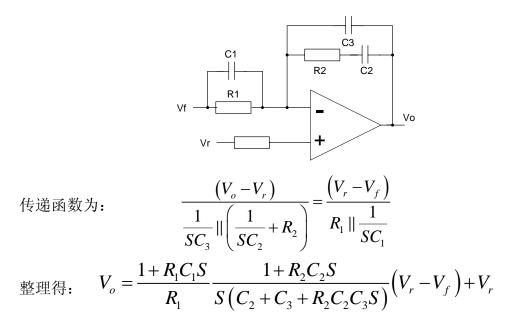
对于未知的控制环路参数,很难调节系统特性,一般我们都是逐步改进比例、积分、微分环节来凑控制参数。遇上复杂系统很难调节。下面使用扩充临界比例度法整定控制参数。首先,去掉控制器的积分、微分环节,只用比例环节调节误差放大倍数。逐步加大误差放大系数,直到系统阶跃响应出现 4~5 次振荡,此时,我们认为系统处于临界振荡状态。设定此时的比例系数为 Kr,从第一个振荡顶点到第二个振荡顶点为周期 Tr。然后根据下面列举的 Ziegler-Nichols 经验公式确定 PID 参数。

	控制规律	K _P /Kr	$T_{\rm I}/T_{\rm r}$	$T_{\rm D}/T_{\rm r}$
Ziegler-Nichols	PI	0.45	0.83	
整定参数	PID	0.6	0.5	0.125

以下面两种误差放大器设计方法为例,对于误差放大器计算其放大倍数、零点、极点如下:



其中比例为: $1/R_1C_3$; 零点为: $-1/R_2C_2$; 极点为: 0和- $\frac{C_2+C_3}{R_2C_2C_3}$



$$G = \frac{C_1}{C_3} \frac{\left(S + \frac{1}{R_1 C_1}\right) \left(S + \frac{1}{R_2 C_2}\right)}{S\left(S + \frac{C_2 + C_3}{R_2 C_2 C_3}\right)}$$

其中比例为: C_1/C_3 ; 零点为: $-1/R_1C_1$ 和- $1/R_2C_2$; 极点为: 0和- $\frac{C_2+C_3}{R_2C_2C_3}$

以第二种误差放大器为例,经过实验确定 Kr 和 Tr 后,查表并求取合理的比例以及零、极点补偿,然后根据下面的公式求取误差放大器中各元件参数。

$$C_{1}/C_{3} = K_{P}T_{D}$$

$$1/R_{1}C_{1} = \frac{1 + \sqrt{1 - 4T_{D}/T_{I}}}{2T_{D}}$$

$$1/R_{2}C_{2} = \frac{1 - \sqrt{1 - 4T_{D}/T_{I}}}{2T_{D}}$$

此外,应选择参数使极点 $\frac{C_2+C_3}{R_2C_2C_3}$ 比较大(应高于所得零点几个量级)。

应用上述方法,一般可得到性能较好的系统。如要求达不到,还应进行逐步的修正。