文章编号: 1000-4653(2004)04-0077-04

基于 MATLAB 下的 PID 控制仿真

台继平, 许德辉 (浙江交通职业技术学院,浙江 杭州 311112)

摘 要: 自动化船舶的机舱设备热工参数的定值控制系统多采用 P、I、D 的组合控制。 文中通过 M A T L A B 软件用于直伺服电机对单位阶跃输入的 P I D 控制进行了动态仿真,显示了不同作用组合和不同增益设置时的动态过程,为系统控制规律的选择和参数设定提供了依据。

关键词: 船舶、舰船工程; 机舱自动化; 研究; MATLAB; PID

中图分类号: U 664. 821 文献标识码: A

MATLAB-Based PID Control Simulation

BAIJi-ping, XU De-hui

(Zhejiang Vocational and Technical Institute of Transportation, Hangzhou 311112, China)

Abstract: The PID combined control is adopted mostly in the constant control system of thermodynamic parameters for automotive engine room equipment. A dynamic simulation of step input PID control was conducted by applying MATLAB in a DC motor, which displays the dynamic process under different function compositions and different gain setups and provides a base for system control mode selection and parameters setting.

Key words: Ship, Navy vessel engineering; Engine room automation; Research; MATLAB; PID

船舶机舱自动化中,热工参数的自动控制占有很大的比例,这些控制多采用 P、I、D 的组合。通常情况下,对系统的动态过程利用微分方程经拉普拉斯变换导出时间函数,可得到输出量的时间函数,但要得到系统的动态响应,特别是增益变化时的动态响应曲线,其计算量庞大。因而在一般情况下对控制结果很难得到精确的预见。

矩阵实验室(Matrix Laboratory, MATLAB)软件是一个适用于科学计算和工程应用的数学软件系统, 历经20多年的发展, 现已是IEEE 组织认可的最优化的科技应用软件。该软件具有以下特点:数值运算功能强大; 编程环境简单; 数据可视化功能强; 丰富的程序工具箱; 可扩展性能强等。

本文以工程控制中常用的直流伺服电机的自动控制为例,演示 MATLAB 编程在自动控制系统动态仿真中的应用。

1 直流伺服电机模型

1.1 直流伺服电机的物理模型^[1]

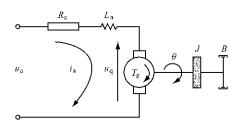


图 1 直流伺服电机的物理模型

 u_a 一电枢输入电压(V) R_a 一电枢电阻(Ω) L_a 一电枢电感(H) u_q 一感应电动势(V) T_g 一电机电磁转矩 (N°m) J一转动惯量 (kg^*m^2) B—粘性阻尼系数(N°m°s) i_g —流过电枢的电流(A) θ —电机输出的转角(rad)

本文所采用的直流伺服电机的物理模型和参数 如图 1 所示。

1.2 直流电机的数学模型

1.2.1 基本方程

根据基尔霍夫定律和牛顿第二定律对图 1 所示的电机列基本方程:

$$u_{a} - u_{q} = i_{a}R_{a} + L_{a}\frac{\mathrm{d}i_{a}}{\mathrm{d}t}$$

$$T_{g} = J\frac{\mathrm{d}^{2}\theta}{\mathrm{d}t^{2}} + B\frac{\mathrm{d}\theta}{\mathrm{d}t}$$

$$T_{g} = i_{a}K_{t}$$

$$u_{q} = K_{e}\frac{\mathrm{d}\theta}{\mathrm{d}t}$$

$$(1)$$

式中: K_t 为电机的转矩常数 $(N^{\circ}m)A$; K_e 为感应电动势常数 $(V^{\circ}s)rad$ 。

1.2.2 电机的传递函数

对式(1)进行拉普拉斯变换,得:

$$U_{a}(s) - U_{q}(s) = I_{a}(s) \circ R_{a} + L_{a}s \circ I_{a}(s)$$

$$T_{g}(s) = Js^{2} \circ \theta(s) + Bs \circ \theta(s)$$

$$T_{g}(s) = I_{a}(s) \circ K_{t}$$

$$U_{q}(s) = K_{e}s \circ \theta(s)$$

$$(2)$$

设 $\Omega(s) = s \cdot \theta(s)$,则图 1 所示的伺服直流电机模型的方块图如图 2 所示。

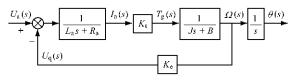


图 2 直流伺服电机模型方块图

消去方程组(2)的中间变量,整理得

$$G(s) = \frac{\theta(s)}{U_{a}(s)} = \frac{K_{t}}{[(L_{d}s + R_{a})(Js + B) + K_{t}K_{e}] s}$$

即 G(s)为图 2 所示系统的开环传递函数。

设图 2 中的系统参数^[2] 如下: J= 3. 23m g °m², B=3.51 μ N °m °s, R_a = 4 Ω , L_a = 2.75 μ H, K_t = K_e = 0.03 (N °m)A。

2 MATLAB 仿真[3]

利用 MATLAB 软件对自动控制系统进行仿真的方法有多种,本文介绍一种比较简单的方法M file 方法,即新创建一个 M 程序文件,然后将其在 MATLAB Windows 主界面内运行, MATLAB 软件会自动绘制出系统对外界输入的响应曲线。

2.1 仿真系统的要求

图 1 所示的直流伺服电机的电枢在外加控制电压前是停转状态的,当电枢外加阶跃电压后,由于电枢绕组有电感,电枢电流 i_a 不能突然增加,有一个电气过程,响应的电磁转矩 T_g 的增加也有一个过程。但是,为了满足自动控制系统快速响应的要求,

直流伺服电机的转速变化应能够迅速跟上控制信号

的变化。所以本文所述系统 (图 2)要求在电压输入端输入单位阶跃电压 (1 V)后,直流伺服电机的转轴应能输出 1 rad 转角,且该系统应同时满足下列要求: 系统调整时间 t_s < 40 ms,最大超调量 M_p < 15 %,系统稳态误差 e_{ss} =0。

2.2 系统阶跃输入响应 4 5 仿真

首先创建一个 MATLAB 文件 motor. m, 即将直流电机的传递函数转换成为 MATLAB 可执行的命令。文件 motor. m 的内容如下:

$$J = 3.23 E - 6;$$

$$B = 3.51 \text{ E} - 6$$

$$R = 4$$

$$L_a = 2.75 E - 6;$$

$$K_1 = 0.03;$$

$$num = K_{t}$$

den=
$$[(J * L_a) ((J * R_a) + (L_a * B)) ((B * R_a) + K_t * K_e) 0];$$

$$t=0$$
; 0.001; 0.2;

step(num, den, t);

现在,在 MATLAB 的主界面中输入 motor 后,就可以得到直流伺服电机对单位阶跃输入的响应曲线,如图 3 所示。

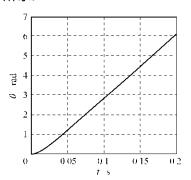


图 3 开环系统的阶跃响应

图 3 显示的结果是图 4 所示开环系统对单位阶跃输入的响应,即直流伺服电机输入 1 V 单位阶跃电压时,电机的转轴输出呈直线性上升。这个分析结果表明,该系统没有达到预期的设计要求。

$$\begin{array}{c|c} U(s) & \theta(s) \\ \hline \end{array}$$

图 4 开环系统对单位阶跃输入的响应

2.3 PID校正

为了使系统能够达到设计要求,可以在图 4 的前向通道上设置一个控制构成闭环系统来校正直流伺服电机,如图 5 所示。

2.3.1 比例控制校正

,为能在要求的40ms内达到设定的角位移,比



图 5 PID 校正

例增益 K_p 应尽可能大,以提高比例作用的强度,但必须同时考虑系统的稳定性。采用单纯的比例控制,其调整时间和超调量是一对矛盾,无法同时满足,要缩短调整时间, K_p 要加大,但超调量也同时加大了。经过多次参数选择,当 K_p = 10 时,阶跃响应曲线较为理想,呈现接近 0.75 衰减率的振荡过程。

在图 5 的前向通道 G(s)前加一个比例控制器, 即 $G_{c}(s)=K_{p}$, 令 $K_{p}=10$, 则 motor 需作如下修改:

 $K_{\rm p} = 10;$

 $\operatorname{numcf} = [K_{p}];$

dencf=[1];

numf=conv(numcf, num);

denf=conv(dencf, den);

[$num \cdot denc$] = $doop(num \cdot f, den \cdot f)$;

t = 0; 0. 001; 0. 04;

step (nume, dence t);

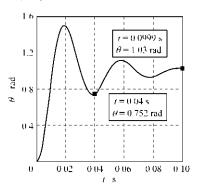


图 6 系统阶跃响应(Kp=10)

在 MATLAB 界面下运行 motor 得到图 6, 由图可知, 此时的超调量为 50.6 %, 40 ms 时的稳态误差为 0.248, 均不能满足设计要求, 特别是调节过程, 100 ms 后才能逐步进入稳态。

经过上述分析,对图 6 所示的动态过程,首先要采取措施缩短调整时间,减小超调量。

2.3.2 比例微分控制校正

微分作用具有超前控制能力,可抑制最大动态偏差,提高系统的稳定性。但微分作用又不能单独使用,因为它的输出仅和偏差的变化速度有关,如果偏差存在而不变化,微分作用是没有输出的。现将比例和微分控制结合使用,取长补短,组成 PD 控制器。

加入微分控制后,控制器的传递函数为 $G_c(s)$

 $K_p + K_d s$, 令 $K_p = 10$ 、 $K_d = 0.2$,修改 motor 文件如下:

...

 $K_{\rm p} = 10;$

 $K_{\rm d} = 0.2;$

 $\operatorname{numcf} = [K_{d} K_{p}];$

dencf=[1];

numf = conv(numcf, num);

denf=conv(dend, den);

[numc, dend = cloop(numf, denf);

t = 0.0.001: 0.04;

step(nums denc, t);

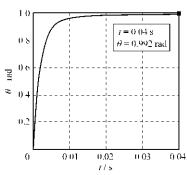


图 7 系统阶跃响应 $(K_p = 10, K_d = 0.2)$

运行 motor 文件, 系统的阶跃响应曲线如图 7 所示, 由图可知, 此时动态过程的品质指标大幅度提高, 其超调量、调整时间等均能满足设计要求, 只是在调整时间范围内的稳态误差(1~0.992)尚需进一步减小。

由于加入了 D 作用,系统的稳定性提高了,可适当增加比例增益 K_p 以减小稳态误差,通常可将 K_p 提高 20%左右。

令 $K_p = 12$ 、 $K_d = 0.2$,修改参数后再次模拟,得到图 8 的响应曲线,和图 7 相比,其稳态误差 $(1 \sim 0.997)$ 减小了。

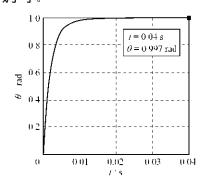


图 8 系统阶跃响应($K_p = 12, K_d = 0.2$)

2.3.3 PID 控制器校正

从比例、微分作用的原理可知, PD 作用无法完全消除稳态误差。为此,在 PD 作用的基础上加入

积分作用,以使稳态误差减至0。

加入积分控制后,控制器的传递函数

$$G_{\rm c}(s) = K_{\rm p} + \frac{K_{\rm i}}{s} + K_{\rm d}s$$

令 $K_p = 12$ 、 $K_d = 0.2$ 、 $K_i = 220$, motor 程序文件修 改如下:

 $K_{\rm p} = 12;$

 $K_{i} = 220;$

 $K_{\rm d} = 0.2;$

num cf= $[K_{\rm d} K_{\rm p} K_{\rm i}]$;

dencf=[10];

numf = conv(numcf, num);

denf= conv(dencf, den);

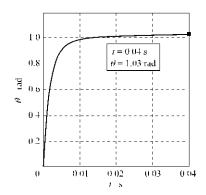
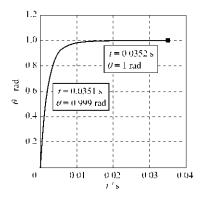


图 9 系统阶跃响应($K_p = 12$, $K_i = 220$, $K_d = 0.2$)

运行 motor 得到如图 9 所示的阶跃响应曲线。 由曲线可知在 40 ms 处的稳态误差为(1~1.03),未 达到设计要求。同时其响应过程产生过调,究其原 因, 是积分作用太强而产生了过调或振荡负面影响, 考虑到原 PD 控制时其稳态误差已很小,稍有积分 作用即可,于是将 K_i 设为20。再次修改motor文 件,运行得到图 10 所示的曲线,超调量为 0,在 35.2ms处的稳态误差已为0,性能远高于设计要求, 稳定、准确、快速达到了完满的统一。



系统阶跃响应 $(K_p = 12, K_i = 20, K_d = 0.2)$

结 语

通过上述实例的演示可知,当采用不同控制方 式及改变控制增益时, MATLAB 都能准确、清晰地 测绘出直流伺服电机对单位阶跃的输出响应曲线 图,且有很高的量化精度,这种预见性,为系统控制 规律的选择和参数设定提供了直观而准确的依据。

参考文献

- 国务院学位委员会. 同等学历人员申请硕士学位机械 [1] 工程学科综合水平全国统一考试大纲及指南[M]. 北 京: 高等教育出版社, 1999.
- [2] 宋家成. 实用电工技术手册[M]. 济南: 山东科学技术 出版社,1998.
- 张 铮, 杨文平, 石博强, 等. MATLAB 程序设计与实 [3] 例应用[M]. 北京: 中国铁道出版社, 2003.
- 方金和. 轮机自动化[M]. 大连: 大连海事大学出版社, [4]
- 吴韫章. 自动控制理论基础[M]. 西安: 西安交通大学 [5] 出版社,2000.

(上接第76页)

结 语

通过以上研究,新循环的性能系数比相同工况 下的原循环高。首先是压缩机的回气压力得到提 高,进气比容减小,同时避免压缩机因吸气压力过低 而影响气阀正常工作,压缩机的排温也降低了,这样 改善了压缩机的工作状况,延长其使用寿命。压缩 机进气压力的提高,压缩比下降,比容减小,必然使 其做功减小,冷凝器单位热负荷减少,单位质量制冷 量上升,单位容积制冷量增大,制冷系数提高,起到 了节能的效果。

考文 献

- E.Q. 索科洛夫, H.M. 津格尔. 喷射器[M]. 北京:科 [1] 学出版社,1977.
- 茅以惠, 余国和. 吸收式与蒸汽喷射式制冷机[M]. 北 [2] 京: 机械工业出版社,1985.
- 燃料化学工业部化学工业设计院. 蒸汽喷射制冷设计 手册[M]. 北京: 中国建筑出版社, 1972.
- 刘代俊, 王钟鸣, 李 军. 喷射式热泵的性能分析[]]. [4] 节能技术, 1996, (1):7-10.
- 王 斌. 喷射器在蒸汽加热系统节能中的应用[J]. 节 [5] 能, 1998, (4): 44—45; 1998, (5): 44—45.
- 张 慧,徐茂堂.从一机多库的使用要求展望我国舰船 冷藏装置的发展[]]. 船舶, 1998, (4): 42-45.
- 段永红, 谭连城. Patl-teja 方程的一种改进[J]. 西安交 [6] 通大学学报,1990,(增1).