电阻炉(自然对流式)的数学模型

张忠怀 杨惠卿

(太原工业大学电机系)。、

〔提要〕 本文研究以自然对流方式工作的电阻炉的数学模型。作者基于两个子空间的观点,提出一种具有 变纯滞后时间的二阶非线性模型结构,并通过实时估计和分块辨识的方法确定各个参数模型。实验结果表明, 此模型具有较高的精确性和通用性。

在以自然对流方式工作的电阻炉建模过程 中,最大的困难在于纯滞后时间 τ 的确定。目 前,在有关论述中对模型的纯滞后时间 7 几乎 均采用飞升曲线起始段的等效失灵区大小来表 示,而且认为是定常的。作者在[1]中为这类 电阻炉提出了一种带纯滞后的一阶 非线性模 型,并在此模型基础上实现了二次型最优控 制^[1,2], 取得了较好的控制结果。 但是, 它 同样把纯滞后时间 τ 看成为定 常 的, 而 且 认 为从护丝到被测点之间沿直线方向温度场的分 布梯度是连续的。实际上,这类电阻炉炉丝上 面诵常安有隔板,由于它的存在,沿炉丝到被 测点直线方向的温度场的分布梯度不再是连续 的,而在隔板处呈现跳变。由于这些因素,使 得在实际系统中,温度控制特性在温度梯度变 化较激烈的部分偏离理论值,控制器反应不够 及时,影响了控制品质。因此,有必要进一步 建立更加切合实际的数学模型,特别是确定纯 滞后时间下的模型结构。

物理模型结构

我们把电阻炉的炉内空间看成为由隔板隔 开的两个子空间A和B,分别进行考虑。

首先将炉丝所在的子空间A的温度看成为 集中在一点的温度用θ,表示。考虑到子空间A 很小,可以认为θ,的建立是无滞后的,而且可 以不考虑从这个空间向炉外散热问题。根据能 量平衡方程有:

$$C_{s} \frac{d\theta_{s}}{dt} - k'A \frac{\partial\theta}{\partial x}\Big|_{x=0} = \frac{0.24}{r}u^{2} \quad (1)$$

其中 C, 为子空间A的热容; k'为导热系数; r 为炉丝电阻; A为炉膛横截面面积; u为加在 炉丝上的电压; ×为从隔板开始沿炉膛方向的 距离。

在采用相对温升时,按炉内温度分布方程 可以得到

$$=\theta_{z}\left[1-\frac{1-z}{L}x\right]^{2} \qquad (2)$$

这里 $z = \sqrt{\theta_L/\theta_s}$, L为被测点位置。 据此可以求出

θ

$$\frac{\partial \theta}{\partial x}\Big|_{x=0} = -\frac{2\theta_{s}}{L} \left(1 - \sqrt{\frac{\theta}{\theta_{s}}}\right) \quad (3)$$

将它代入(1)式,并考虑到电阻 r 和导热系 数k²同温度θ,之间存在如下关系

 $r = a_2 + b_2 \theta'_{s}; k' = a'_1 + b'_1 \theta'_{s}$ (4) 这里 $\theta'_{s} = \theta_{s} + \theta_{0}, \theta_{0}$ 为室温,可以得到

$$\frac{d\theta_s}{dt} + \frac{1}{C_s} \left(a_1 + b_1 \ \theta'_s \right) \theta_s$$

$$\left(1 - \sqrt{\frac{\theta}{\theta_s}} \right) = \frac{0.24u^2}{C_s \left(a_2 + b_2 \theta'_s \right)} \quad (5)$$

其中 $a_1 = \frac{2A}{L} a'_1$; $b_1 = \frac{2A}{L} b'_1$.

其次,把测量点所在子空间B的温度也看 成为集中在测量点上的温度。这样根据能量平 衡关系有

$$C\frac{d\theta}{dt} + \frac{\theta}{R} = -k'A \frac{\partial\theta(t-\tau)}{\partial x}\Big|_{x=0}$$
(6)

其中C 为子空间B的热容, R 为炉壁热阻, τ为 纯滞后时间。

考虑到炉壁热阻同温度之间存在关系

 $R = (a_{s} + b_{s} \theta')^{-1}$ (7) 这里 $\theta' = \theta + \theta_{0}$,同时考虑(4)式,可以得到

$$\frac{d\theta}{dt} + \frac{1}{C} (a_3 + b_3 \theta') \theta = \frac{1}{C} (a_1 + b_1 \theta'_1 (t - \tau)) \theta_1 (t - \tau) (1 - \tau)$$

$$-\sqrt{\frac{\theta(t-\tau)}{\theta_{s}(t-\tau)}}$$
 (8)

选择采样周期T = τ/d,将(5)和(8) 式分别离散化,可得到一组方程

$$\theta_{i}(k+1) = F(k)\theta_{i}(k) + G(k)u^{2}(k)$$
(9)
$$\theta(k+1) = H(k)\theta(k) + E(k-d)\theta_{i}(k-d)$$
(10)

其中

$$F(k) = 1 - \frac{T}{C_{s}} (a_{1} + b_{1}\theta_{0} + b_{1}\theta_{s}(k))(1 - \sqrt{\frac{\theta(k)}{\theta_{s}(k)}}) = 1 - \frac{T}{C_{s}} f(k) \quad (11)$$

$$G(k) = \frac{\theta \cdot 24T}{C_{s}} (a_{2} + b_{2}\theta_{0} + b_{2}\theta_{s}(k))^{-1} = \frac{T}{C_{s}} g(k) \quad (12)$$

$$H(k) = 1 - \frac{T}{C} (a_3 + b_3 \theta_0 + b_3 \theta(k)) =$$

$$= 1 - \frac{T}{C} h(k) \tag{13}$$

$$E(k) = \frac{C_{*}}{C} [1 - F(k)] = \frac{T}{C} f(k)$$
(14)

最后,根据热流平衡关系,得到

$$\frac{\partial \theta}{\partial x}\Big|_{x=L} - \frac{\partial \theta}{\partial x}\Big|_{x=0} = \frac{1}{a} \frac{\partial}{\partial t} \int_{0}^{L} \theta dx$$
(15)

这里a=k'/p•C为气体的热扩散率。

利用(3)式并考虑到
$$\frac{\partial z}{\partial t}$$
= 0,有

$$\frac{\partial a}{L^2}\theta_s(1-z)^2 = (1+z+z^2)\frac{\partial \theta_s}{\partial t} \quad (16)$$

根据纯滞后τ的定义,由 $t \rightarrow t + \tau$ 时, θ 不变,得到

$$\frac{\partial \theta_s}{\partial t} = -\frac{2\theta_s}{z} \frac{dz}{dt}$$
(17)

将它代入(16)式并写成积分形式

$$\int_{t}^{t+\tau} \frac{3a}{L^2} dt = -\int_{Z_0}^{Z_L} \frac{1+z+z^2}{z(1-z)^2} dz \quad (18)$$

这里的积分域为

$$z_0 = \sqrt{\frac{\theta(t)}{\theta_s(t)}} = z(t);$$

$$z_{L} = \sqrt{\frac{\theta(t)}{\theta_{s}(t+\tau)}} = z(t+\tau) \quad (19)$$

将(18)式求积并考虑到热扩散率 a 同温 度之间实际上存在的线性关系,可以得到

$$\tau(k) = \frac{1}{a_4 + b_4 \theta(k)} \left[\frac{3}{1 - z(k)} - \frac{3}{1 - z(k)} \right]$$
$$- \frac{3}{1 - z(k + d)} + \ln \frac{z(k)}{z(k + d)}$$
$$\theta(k) > 0; \ \theta_s(k) > 0$$
(20)

二 模型参数的辨识

从(9),(10)式可以得到一个由炉内温 度θ和加在炉丝上控制电压u表示的电阻炉数 学模型为

$$\theta(k+1) = A_1(k)\theta(k) + A_2(k)\theta(k-1) + B(k)u^2(k-d-1)$$
(21)

其中

$$A_{1}(k) = H(k) + \frac{E(k-d)}{E(k-d-1)} F(k-d-1)$$
(22)

$$A_{2}(k) = -\frac{E(k-d)}{E(k-d-1)}H(k-1)$$

$$F(k-d-1) \tag{23}$$

$$B(k) = E(k-d)G(k-d-1)$$
 (24)

因此, 参数辨识的任务在于确定 $d \ Q \ A_1(k)$, $A_2(k)$ 和B(k)。

从(11)一(14)式看到系数A₁(k), A₂(k)和B(k)同样是炉温的非线性函数。为便 于利用线性估计方法来确定上述系数模型,采 用分块辨识的方法,将全部参数模型归纳为以 下五个模块,即

$$g(t) = 4 \cdot 17I/u$$
(25)

$$f(\infty)\theta'_{z}(\infty) = g(\infty)u^{2}$$
(26)

$$h(\infty)\theta'(\infty) = f(\infty)\theta'_{z}(\infty)$$
(27)

$$C_{s}\frac{d\theta_{s}}{dt} + f(t)\theta_{s}(t) = g(t)u^{2}(t) \qquad (28)$$

$$C\frac{d\theta}{dt} + h(t)\theta(t) = f(t-\tau)\theta_s(t-\tau)$$
(29)

通过线性估计求出全部定常系数 $a_1 \sim a_3$; $b_1 \sim b_3$ 以及 C和 C,从而建立起实时计算的参数模型。根据参数模型运用加权广义最小二乘参数估计算法,对模型结构参数 d 进行辨识,得到的结果如表 1。

	阶数	残差平方和	戏差平均值
	1	22.5849473	0.0688565465
$\mathbf{d} = 0$	2	7.87754522	0.0241642491
	3	18.0084539	0.0555816477
	1	27.1345501	0.082727287
d = 1	2	7.37522528	0.0226233904
	3	59.2746095	0.182946326
	1	43.1104021	0.132240497
d = 2	2	15.3022144	0.046939307
0	3	161.7455322	0.493126622

从表1的数据结果可以看到:① 按两个 子空间概念建立的二阶模型结构 是正确的; ② 纯滞后的拍数 *d* = 1。因此,我们可以对以 自然对流式工作的电阻炉的数学模型 作 如下 结论:

1. 如果令
$$x_1(k) = \theta_s(k); x_2(k) = \theta(k);$$

 $v(k) = u^2(k), 则可以用如下状态方程表示$

$$x_{k+1} = A_k x_k + B_k \nu(k) \tag{30}$$

其中

$$x_{k}^{T} = [x_{1}(k), x_{2}(k), x_{3}(k)]$$
 (31)

$$A_{k} = \begin{pmatrix} F(k) & 0 & 0 \\ 0 & H(k) & 1 \\ E(k) & 0 & 0 \end{pmatrix}; B_{k} = \begin{pmatrix} G(k) \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix}$$

2. 如果令
$$y(k) = \theta(k)$$
; $v(k) = u^2(k)$,
则可以用如下差分方程来表示
 $y(k) = A_1(k)y(k-1) + A_2(k)y(k-2)$

其中

)

- 表 1

$$A_{1}(k) = H(k) + \frac{E(k-1)}{E(k-2)} F(k-2)$$
(34)

$$A_{2}(k) = -\frac{E(k-1)}{E(k-2)}H(k-1)F(k-2)$$
(35)

$$B(k) = E(k-1)G(k-2)$$
 (36)

5. 结束语

 按两个子空间的设想建立的模型结构 不仅适用于有隔板的情况,对无隔板情况也同 样适用。表 2 的数据提供了当加热体安在炉内 侧壁而且无隔板时的辨识结果。数据表明由 (33)式表示的数学模型在这种情况下同样是 正确的。

2. 由 (11)--(14) 式计算F(k),G(k), H(k)和E(k)时不仅需要实时值 θ(k),而且还 需要知道τ(k),因而τ只能通过迭代循环计算 方法来确定,很容易证明,只要满足z(k)<1 条件,迭代循环计算总是收敛的。

	阶数	残差平方和	残差平均值
	1	1821.51935	13.0108525
d = 0	2	17.5726407	0.125518862
	3	36.1494597	0.258210426
	1	24.990156	0.178501115
<i>d</i> = 1	2	16.43328	0.117380906
	3	20.7021889	0.14782778
	1	23.4403277	0.167430912
<i>d</i> = 2	2	19,5328812	0.13952058
	3	342.402285	2.445730607

· 表 2



(上接第41页)

punov, Riccati and Other Matrix Equations, Int. J. Control, Vol. 32, No. 6, 1980.

- [14] 姜长生, Riccati和Lyapunov矩阵代数方程解的一种 简便快速算法,控制理论与应用, Vol.2, No.3, 1985
- [15] 吕炯兴,关于矩阵方程 AX-XB=C 的解,南京航 空学院科技报告,NHJB-85-2635,待发表,1985.
- •(16) Smith, R.A., Matrix Equation XA + BX = C, SI-AM. J. Appl. Vol. 16, No. 1, 1968.
- [17] Davison, E.J., The Numerical Solution of $X = A_1X + XA_2 + D$, X(0) = C, IEEE, Vol. AC-20, No.4, 1975.
- [18] Икрамов, Х.Д., Численное Решение Мтричных Управнений, Москва НАУКА, 1984.
- (19) Rothschild, D. and Jameson, A., Comparison of Four Numerical Algorithms for Solving the Lyapunov Matrix Equation, Int. J. Control, Vol. 11, No. 2, 1970.
- [20] 旺纲姆, W.M.,姚景尹、王恩平译, 线性多变量控制, 一种几何方法, 科学出版社, 1984.
- [21] Hoskins, W.D., Meek, D.S. and Walton, D.J., The Numerical Solution of $\dot{X} = A_1X + XA_2 + D$,



- [1]张忠怀,电阻护温度的最优控制,信息与控制,1984 年第5期。
- [2]张忠怀,采用DDP方法的电阻炉温度最优控制,太 原工业大学学报,1985年第2期。
- [3] Karlekar, B.V., Desmond, R.M., 工程传热学, 人民教育出版社, 1983年。
- [4] Eckert, E. R. G., Drake R. M., 传热与传质分析, 科学出版社, 1972年。
- [5] 卢桂章等,现代控制理论基础,上册,化学工业出版 社,1981年。

X(0) = C, IEEE, Vol. AC-22, No. 10, 1977.

- [22] Barraud, A.Y., A New Numerical Solution of $X = A_1X + XA_2 + D$, X(0) = C, IEEE, Vol. AC-22 No. 11, 1977.
- [23] Lacoss, R. T. and Shakal, A. F., More A₁E + EA₁ = -D and X = A₁X + XA₁ + D, X(0) = C, IEEE, Vol. AC-21, No.6, 1976.
- [24] 曹志浩,实矩阵特征值排序的直接算法,高等学校计 算数学学报, Vol.3,No.1,1981.
- [25] Davison, E.J.and Man, F.T., The Numerical Solution of A^TQ+QA = -C, IEEE, Vol. AC-13, No.4, 1968.
- [26] Wang Jiwen and Chen Chi-tsong, On the Computation of Characteristic Polynomial of a Matrix, IEEE, Vol. AC-27, No. 2, 1982.
- 〔27〕 姜长生,控制系统中的矩阵方程的数值解,全国第五届 系统仿真学术会议文氛(四),1985.(内部资料)
- [28] 谢如彪、杜子华,矩阵指数计算方法综述——关于 MCSCAD-SJD 系统之六,上海交通大学科技交流 室,1982.10. (內部资料)