# 采用双滑模平面减小一类非线性系统稳态误差\*

**冯勇安澄全 李涛** (哈尔滨工业大学电气工程系 150001) (清华大学自动化系)

摘要分析了系统的稳态误差与滑模平面斜率的关系,推导出其数学表达式。在此基础上,提出了改进的滑模平面设计方法。该方法与饱和特性平滑策略相结合,可使系统既能满足稳态误差的要求,又能满足平滑控制量的要求。仿真结果证明了该方法的可行性。
 关键词 变结构系统,非线性系统,滑模
 分类号 TB 13

## Steady State Error Reduction Using Two Sliding Surfaces in a Class of Nonlinear Systems

Feng Yong, An ChengquanL i Tao(Harbin Institute of Technology)(T singhua U niversity)

Abstract A fter analyzing the relationship between the steady- state error of the system and the slope of the sliding surface, its mathematical equation is deduced Based on the equation, a method of designing sliding surface is presented. The method can not only reduce the system steady- state error, but also soften control. The simulation results prove the exactness of the method.

Key words variable structure system s(VSS), nonlinear system s, sliding mode

## 1 引 言

变结构控制系统的抖振现象是其应用的最大障 碍<sup>[1]</sup>。当前,减小抖振现象的主要方法是用饱和特性 代替开关特性。但该方法存在如下缺点:对于具有不 确定性的系统,当饱和特性的宽度选取太小时,消除 抖振的效果不明显,控制量仍做高频抖振;而宽度选 取较大时,虽然可消除控制量的高频抖振,但同时带 来了较大的系统稳态误差。文献[2]采用扇区特性平 滑代替常规饱和特性平滑以消除抖振,同时减小系 统的稳态误差。但采用该方法时,状态轨迹距离平衡 点越远,饱和特性宽度越大,系统鲁棒性越差。文献 [3]采用低通滤波方法代替常规饱和特性平滑以消 除抖振,同时减小系统的稳态误差。但该方法不能对 系统的稳态误差作出定量的描述。

本文研究一类非线性系统的变结构控制,分析 了系统的稳态误差与滑模平面斜率的关系,推导出

\* 航天基金项目(GD 9319)

1999-01-18 收稿, 1999-09-16 修回

其数学表达式。在此基础上,提出了两种改进的变结 构系统滑模平面设计方法,可使变结构系统既满足 稳态误差的要求,又满足平滑控制量的要求。

## 2 一类非线性系统的变结构控制

为简便起见,本文仅讨论单输入非线性系统的 变结构控制问题。这一问题的讨论结果可以推广到 一大类多输入非线性系统。

考虑单输入非线性系统的变结构控制问题

$$\begin{aligned} x_1(t) &= x_2(t) \\ x_2(t) &= f(x(t), t) + u(t) + d(t) \end{aligned}$$
(1)

式中,  $x(t) = [x_1(t) \ x_2(t)]^T$ , 外部干扰满足 |d(t)| D(t), f(x, t)的估计函数为f(x, t),  $\Delta f(x, t) = f(x, t) - f(x, t)$ ,且 $|\Delta f(x, t)| F(x, t)$ , t)。设计系统的滑模平面为

$$S(t) = ce_1(t) + e_2(t)$$
 (2)

式中,  $e_1(t) = e(t) = x(t) - x_d(t), e_2(t) = e(t)$ 。 滑 模平面(2) 存在的条件为

$$\frac{1}{2}\frac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}t}(S^{2}(t)) - \eta |S(t)| \qquad (3)$$

© 1994-2010 China Academic Journal Electronic Publishing House. All rights reserved. http://www.cnki.net

式 中 η> 0 为一常数。对于系统(1),保证满足条件 (3)的充分条件是其控制量应选为

$$u(t) = u_{eq}(\mathbf{x}(t), t) - k(\mathbf{x}(t), t) \operatorname{sgn}(S(t)) \quad (4)$$
  
 $\vec{\mathbf{x}}$ 

$$u_{eq}(\mathbf{x}(t), t) = - f(\mathbf{x}(t), t) + x_{d}^{\circ}(t) - ce^{\circ}(t)$$

$$k(\mathbf{x}(t), t) = F(\mathbf{x}(t), t) + D(t) + \eta$$

$$\mathbf{M} \mathbf{R} \mathbf{R} \mathbf{T} \mathbf{G}(2) \ \mathbf{R} \mathbf{S}, \mathbf{B} \mathbf{T} \mathbf{G}(4) \ \mathbf{G}$$

$$S^{\circ}(t) = ce_{2}(t) + x^{\circ}(t) - x_{d}^{\circ}(t) =$$

$$f(\mathbf{x}(t), t) - f(\mathbf{x}(t), t) -$$

$$k(\mathbf{x}(t), t) \operatorname{sgn}(S(t)) + d(t) =$$

$$d(t) + \Delta f(\mathbf{x}, t) - k(\mathbf{x}, t) \operatorname{sgn}(S(t))$$

非线性控制项的增益应选为

$$k(\mathbf{x}(t), t) = F(\mathbf{x}(t), t) + D(t) + \eta$$
 (5)

因此

$$S(t)S(t) - \eta S(t)$$
(6)

从以上分析可以看出,对于非线性系统(1),采 用控制策略(4),系统能够满足滑模的存在条件。为 了减小变结构系统的抖振现象,通常采用饱和特性 来平滑控制量,即

 $u(t) = u_{eq}(\mathbf{x}(t), t) - k(\mathbf{x}(t), t) \operatorname{sat}(S(t), \mathfrak{P})$ (7) 式中, sat(S(t), 9)为饱和函数, 其定义为

$$\begin{array}{l}
\operatorname{sat}(S(t), \varphi) = \\
\begin{cases}
S(t) / \varphi, & |S(t)| & \varphi \\
\operatorname{sgn}(S(t)), & |S(t)| & \varphi
\end{array}$$
(8)

在常规平滑方法中, 宽度  $\mathcal{P}$ 是根据式(4)中 k(x(t),t)的最大幅值确定的, 虽然可以消除抖振, 但同时增大了系统的稳态误差; 如果要减小稳态误 差, 就必须减小  $\mathcal{P}$ 但这样又不能有效地消除变结构 系统的抖振。

## 3 改进的滑模平面设计

## 3.1 稳态误差与滑模斜率的关系

$$S(s) = (s + c)E(s)$$
 (9)

所以,*S*(*t*)相当于一个一阶低通滤波器的输入,而 *e*(*t*)则相当于该滤波器的输出,即

$$E(s) = \frac{1}{s+c}S(s)$$
 (10)

 $\lim_{t \to 0} a(t) = \lim_{t \to 0} aE(t)$ 

$$\lim_{s \to 0} s \frac{1}{s + c} S(s) = \frac{1}{c} \lim_{s \to 0} s S(s) = \frac{1}{c} \lim_{s \to$$

根据上述推导, 变结构控制系统的误差与滑模平面 的斜率 c 的关系如图 1 所示。



#### 图 1 误差与滑模斜率 c 的关系

在控制策略(4)的作用下,系统(1)在饱和特性 边界内部*s*(*t*) 9(*t*)的轨迹可描述为

 $S(t) = ce_1 + e_2 =$ 

$$\Delta f(\mathbf{x}(t), t) + d(t) - k(\mathbf{x}(t), t) \frac{S(t)}{\varphi}$$
(12)

令  $i(t) = \Delta f(\mathbf{x}(t), t) + d(t), \lambda = k(\mathbf{x}(t), t) / \mathcal{Q}, 则$ (12) 式可写成

$$S(t) = -\lambda S(t) + i(t)$$
(13)

由 (13) 式可得出系统在饱和特性边界内部 s(t) = 9(t) 的等效框图如图 2 所示。其输出s(t) 与



输入 i(t) 的拉氏变换之间的关系为

$$S(s) = \frac{1}{s+\lambda}i(s) \tag{14}$$

根据终值定理,S(t)的稳态值 $S_s$ 为

$$S_{ss} = \lim_{t} S(t) = \lim_{s \to 0} S(s) =$$

$$\lim_{s \to 0} \frac{s}{s + \lambda} i(s) \tag{15}$$

*S* <sub>5</sub> 与斜率*c* 的取值无关。由式(11)可看出,稳态 误差与滑模平面的斜率*c* 成反比。但*c* 若取得很大,则系统的滑模运动段很短,系统大部分时间运动在 到达段,削弱了变结构系统鲁棒性强这一优势,而且 这样设计的系统调节时间也较长。如果*c* 取值太小, 不但稳态误差较大,而且调节时间也较长。

#### 3.2 改进的滑模平面设计

本文利用上述滑模平面的斜率 c 的特性, 提出 了两种改进的变结构系统滑模平面设计方法。

**方法1** 滑模平面如图3所示,系统滑模平面 为

$$S(t) = \begin{cases} c_1 e_1(t) + e_2(t), & \Delta > \delta \\ c_2 e_1(t) + e_2(t), & \Delta & \delta \end{cases}$$
(16)

© 1994-2010 China Academic Journal Electronic Publishing House. All rights reserved. http://www.cnki.net

式中,  $c_1 < c_2$ ,  $\Delta = |e_1(t)| + |e_2(t)|$ ,  $\delta > 0$ , 可根据 对系统性能指标的要求来确定。



图 3 方法 1 的滑模平面示意图

上述滑模平面是由两个滑模平面组成的,即

$$\begin{cases} S_{1}(t) = c_{1}e_{1}(t) + e_{2}(t) \\ S_{2}(t) = c_{2}e_{1}(t) + e_{2}(t) \end{cases}$$
(17)

第1个滑模平面 $S_1(t)$ 的斜率为 $c_1$ ,第2个滑模 平面 $S_2(t)$ 的斜率为 $c_2$ , $c_1 < c_2$ 。当系统的状态变量 离平衡点较远时,采用斜率较小的第1个滑模平面  $S_1(t)$ ,以保证系统尽快进入滑模平面;当系统的状 态变量离平衡点较近时,采用斜率较大的第2个滑 模平面 $S_2(t)$ ,以保证系统的稳态误差较小。

由变结构系统的滑模平面存在条件(3),可推导 出变结构系统(1)的控制策略

$$u(t) = \begin{cases} u_{1eq}(x(t), t) - k(x(t), t) \operatorname{sgn}(S_{1}(t)) \\ \Delta > \delta \\ u_{2eq}(x(t), t) - k(x(t), t) \operatorname{sgn}(S_{2}(t)) \\ \Delta \delta \end{cases}$$

式中

$$u_{1eq}(\mathbf{x}(t), t) = - f(\mathbf{x}(t), t) + \dot{\mathbf{x}_{d}}(t) - c_{1}\dot{\mathbf{e}}(t)$$
  

$$u_{2eq}(\mathbf{x}(t), t) = - f(\mathbf{x}(t), t) + \dot{\mathbf{x}_{d}}(t) - c_{2}\dot{\mathbf{e}}(t)$$
  

$$k(\mathbf{x}(t), t) = F(\mathbf{x}(t), t) + D(t) + \eta$$

变结构系统的稳态误差为  $e_{ss} = S_{ss}/c_{2s}$  由于  $c_{1}$ <  $c_{2}$ ,因此系统的稳态误差比只采用斜率为  $c_{1}$  的滑 模平面  $S_{1}(t)$ 的稳态误差要小;如果只采用斜率为  $c_{2}$ 的滑模平面  $S_{2}(t)$ ,则系统不易很快到达滑模平面。

变结构系统设计步骤如下: 首先按系统动态性 能指标选取第 1 个滑模平面 $S_1(t) = c_1e_1(t) + e_2(t)$ 的斜率  $c_1$ 。当系统的状态接近平衡点时, 根据稳态误 差的要求将滑模斜率改为  $c_2$ ,  $c_2 > c_1$ , 一般取为  $c_1$  的 十到几十倍。即将第 1 个滑模平面转变为第 2 个滑 模平面  $S_2(t) = c_2e_1(t) + e_2(t)$ 。 这样,系统的动态过程主要为*S*1的特性,而稳态过程主要为*S*2的特性,使系统既有良好的动态特性,又能满足稳态误差的要求。

方法 1 中系统将经历一个由 *s*<sub>1</sub> 过渡到 *s*<sub>2</sub> 的短 暂的到达过程。由于系统已接近稳态,这一过程将很 短,因而这一到达过程对系统影响不大,但对系统毕 竟是不利的。为此提出另一种方法:

方法 2 滑模平面如图 4 所示,系统滑模平面



图 4 方法 2 的滑模平面示意图

式中, $\Delta = |e_1(t)| + |e_2(t)|, \delta > 0$ 为设计参数,参数  $\alpha$ 为

$$\alpha = \frac{c_2 - c_1}{c_2 + 1} \delta \tag{20}$$

整个滑模平面由两部分组成: 在原点附近为一 段斜率较大的线段 *s*<sub>2</sub>, 其斜率 *c*<sub>2</sub> 由系统的稳态误差 决定。在 II, IV 象限分别有两条斜率同为 *c*<sub>1</sub> 的射线 *s*<sub>1</sub>,*s*<sub>3</sub> 与此线段相连, *c*<sub>1</sub> 的取值由系统的动态要求决 定, *c*<sub>1</sub> 和 *c*<sub>2</sub> 的合理选择可使系统既有良好的动态特 性, 又能满足稳态误差的要求。

方法 2 中变结构系统的控制策略设计步骤与方法 1 相同, 其控制量u(t) 如式(18) 所示, 其稳态误差为  $e_{ss} = S_{ss}/c_{2s}$ 

方法 2 与方法 1 的差别在于:前者的两个滑模 平面的切换点是它们的交点,不存在两个滑模平面 之间的过渡;而后者则存在过渡。

## 4 结 语

本文分析了变结构系统的稳态误差与滑模平面 斜率的关系,推导出其数学表达式。在此基础上,提

© 1994-2010 China Academic Journal Electronic Publishing House. All rights reserved. http://www.cnki.net

(18)

出了两种改进的滑模平面设计方法,用以减小系统 的稳态误差。通过理论分析和计算机仿真可以看出, 本文所提出的变结构系统滑模平面设计方法具有如 下优点:

 1)可根据变结构系统的稳态误差与滑模平面 斜率的数学关系设计变结构系统。

 2)与常规的饱和特性平滑策略相结合,可使变 结构系统既能满足稳态误差的要求,又能满足平滑 变结构系统控制抖振的要求。

3) 算法简单,控制效果好。

#### 参考文献

- 1 H A sada, J J E Slotine Robot analysis and control John W iley & Sons, Inc, 1986
- 2 Jianxin Xu, Tongheng Lee, M ao W ang *et al* Design of variable structure controllers with continuous switching control Int J Contr, 1996, 65(3): 409\_ 431
- 3 Pushkin Kachroo, Masayoshi Tomizuka Chattering re-

duction and error convergence in the sliding- mode control of a class of nonlinear system s IEEE Trans on Autom at Contr, 1996, 41(7): 1063\_ 1068

- G Bontolini Chattering phenomenon in discontious control system. Int J Contr, 1989, 20(12): 1174-1203
- G Bontolini An improved, chattering free, VSC scheme for uncertain dynamical system. IEEE Trans on Autom Contr, 1996, 41(8): 1220- 1226

## 作者简介

冯 勇 男, 1962 年生。1991 年在哈尔滨工业大学获工 学博士学位, 现为该校教授, 博士生导师。主要研究领域为变 结构控制理论, 计算机控制理论与应用。

安澄全 男, 1974 年生。1999 年在哈尔滨工业大学获工 学硕士学位, 现为该校博士研究生。主要研究领域为变结构 控制理论。

**李**涛 男,1974年生。1998年于哈尔滨工业大学获工学硕士学位,现为清华大学博士研究生。主要研究领域为变结构控制理论,CMS。

(上接第 360 页)

## 5 结 语

本文提出的最优控制方案, FNNC 结构和参数 的优化是通过对控制过程的模拟, 利用遗传算法优 化包含控制器性能的指标来实现的。因此无需事先 提供控制规则, 只需测得被控对象的输入输出数据 或已知被控对象的辨识模型, 减少了因专家经验不 足或不准确带来的影响。并且容易引入最优控制的 思想, 通过优化控制器性能指标来改善系统的控制 性能。 仿真结果表明, 利用本文提出的最优控制器实现的控制, 系统的动态性能和静态性能都优于用常 规模糊控制器实现的控制。

## 参 考 文 献

- C T L in Neural fuzzy control systems with structure and parameter learning Singapore: World Scientific Publishing Co Pte Ltd, 1994
- J J Buckley, Y Hayashi Fuzzy neural netowrks: A survey.
   Fuzzy Sets and Systems, 1994, 66(1): 1\_13
- 3 H Ishigami, T Fukuda, T Shibata et al Structure opti-

m ization of fuzzy neural network by genetic algorithm. Fuzzy Sets and System, 1995, 71(3): 257\_ 264

- J J Buckley, K D Reilly. Backpropagation and genetic algorithms for training fuzzy neural nets In: Proc of the Fifth IEEE Int Conf on Fuzzy Systems 1996 2\_6
- 5 杨煜普, 许晓鸣, 张钟俊.基于模糊神经网络的控制规则 获取及置信度估计问题.模式识别与人工智能, 1994, 7 (1):53—59
- 6 李士勇.模糊控制・神经网络控制和智能控制论.哈尔 滨:哈尔滨工业大学出版社,1996
- M Srinivas, L M Patnaik. A daptive probabilities of crossover and mutation in genetic algorithms IEEE Trans on Systems, M an and Cybernetics, 1994, 24 (4): 656\_ 667

### 作者简介

周志坚 男, 1970 年生。华南理工大学自动化系博士。 研究方向为模糊控制 神经网络控制和遗传算法的交叉研 究。

毛宗源 男, 1936年生。华南理工大学自动化系教授, 博士生导师。主要从事工业自动化、智能控制的教学和研究。