DOI:10.16450/j.cnki.issn.1004-6801.2021.01.013

压电柔性机械臂系统辨识与振动主动控制

康建云, 毕 果, 苏史博 (厦门大学航空航天学院 厦门, 361005)

摘要 以Euler-Bernoulli悬臂梁为实验模型,研究了压电柔性机械臂系统的模型建立和振动主动控制的问题。首 先,针对柔性构件在建模过程中的复杂性和非线性等特点,采用实验辨识的方法建立了由压电致动器输入到压电传 感桥路的输出之间的传递函数模型;其次,对于压电柔性机械臂的弹性振动问题,基于线性二次型最优控制理论,针 对加权矩阵难以解析的关键问题,将遗传算法应用于控制器的设计中,对加权矩阵进行优化设计;然后,在理论研究 的基础上搭建硬件实验平台,编写了软件测控程序,并开展压电柔性机械臂振动控制的实验研究;最后,对柔性臂在 自由衰减和持续激励的情况下分别进行振动主动控制实验。实验结果表明,柔性臂在2种激励下的振动均得到了 有效抑制。

关键词 柔性机械臂;系统辨识;遗传算法;振动控制 中图分类号 TH113.1; TP24; TB535

引 言

由于具有效率高、能耗低、载荷比大以及构建设 计紧凑等优点,以空间站吊装用机械臂、大型柔性天 线、空间太阳能帆板为代表的柔性构件在在航空航 天领域得到了广泛应用^[1]。但是,柔性结构体由于 其固有的低刚度和低阻尼特性,在操作过程中受到 不规律的外扰动力很容易产生幅度较大且不易衰减 的弹性振动,影响了操作过程中的定位精度和操作 效率,无法满足实际操作需要。随着智能柔性臂的 发展,响应速度、定位精度以及重载等关键问题日益 突出,因此必须对柔性机械臂进行必要的振动控制。

压电类材料作为一种能够将电能与机械能互相 转换的材料,具有结构紧凑、响应时间快和能量转换 效率高等特性,为柔性结构的振动主动控制提供了 新的思路。学者们对基于压电柔性机械臂的振动主 动控制进行了广泛研究^[23]。Pereira等^[4]使用积分 谐振控制方法对柔性机械臂进行振动抑制,在控制 器中加入2个嵌套反馈回路,实现了精确的终点定 位和有效的振动抑制。Etxebarria等^[5]将最优控制 和滑膜控制用于机器人柔性臂的鲁棒控制方案,实 现了闭环跟踪性能。Resta等^[6]针对多关节柔性机 械臂在大位移运动过程中的非线性振动问题,采用 独立模态控制法进行振动控制实验,结果表明,在不 影响机械臂运动和材料强度的情况下,振动控制使 系统的阻尼比增加了15%。Zeng等^[7]基于变结构 模型参考自适应控制理论,设计了一种利用输出反 馈控制轨道柔性航天器的新型控制器,数值仿真结 果表明,该控制器对于未知参数、干扰和未建模动态 的非线性系统具有良好的瞬态特性和鲁棒性。Rew 等^[8]提出了一种对频率变化的结构进行多模态振动 控制的自适应正位置反馈算法,以压电智能柔性臂 为实验对象进行算法验证,取得了良好的效果。娄 军强等[9]从系统模型辨识的角度出发,针对压电柔 性臂的建模问题,采用ARMAX作为参数模型进行 系统辨识,使用线性二次型调节器(linear quadratic regular,简称LQR)优化算法对压电柔性机械臂进 行了振动控制。张顺琦等[10]通过有限元法建立了 压电悬臂梁动力学模型,设计了模糊逻辑控制器对 悬臂梁进行振动主动控制,通过加入LQR算法和比 例积分微分(proportional integral differential, 简称 PID)算法进行对比,验证了模糊控制的有效性。朱 晓锦等^[11]将滤波U-最小均方算法用于压电柔性结 构的振动主动控制,并实验验证了该算法的可行性 和有效性。邱志成等[12]针对压电柔性臂的振动问

^{*} 国家自然科学基金资助项目(51805459) 收稿日期:2019-06-27;修回日期:2019-11-11

题,采用正位置反馈(positive position feedback,简称 PPF)和比例微分(proportional differential,简称 PD)控制算法进行振动控制实验,控制效果较为 明显。

笔者针对压电柔性机械臂的弹性振动问题,首 先,通过实验辨识的方法建立了系统的动力学模型; 其次,基于控制理论和优化算法,引入线性二次型最 优控制,并将最优控制与遗传算法结合,针对加权矩 阵难以解析的关键问题,将遗传算法应用于控制器 的设计中,实施了加权矩阵的优化设计;最后,搭建 了以工控机为核心的压电智能柔性结构振动主动控 制系统的硬件实验平台,编写了基于LabVIEW的 系统软件测控程序,并开展了对压电柔性臂持续激 励和自由衰减下的振动控制实验研究。

1 系统描述

本研究涉及的压电柔性臂系统结构图如图1所示,测控系统实物图如图2所示。本实验用到的传感器为压电纤维复合材料(型号为MFC-0714);电荷放大器型号为YE5835;数据采集卡型号为NI-USB-6002;压电驱动电源型号为芯明天-E01。









2 系统辨识建模

2.1 理论模型

柔性臂和压电致动器的基本参数如表1所示。 选用欧拉-伯努利悬臂梁作为受控结构,其传递函数 的表达式为

$$G(s) = \sum_{i=1}^{\infty} \frac{k_i}{s^2 + 2\xi_i \omega_i s + \omega_i^2}$$
(1)

其中: k_i 为开环传递函数的增益; ξ_i 为i阶阻尼比; ω_i 为i阶振动角频率。

表1 柔性臂和压电致动器的基本参数 Tab.1 System properties of beam and PZT actuator

参数	柔性梁	压电致动器	
材料	弹簧钢(65Mn)	MFC-2814	
长×宽×高/mm	$450.0 \times 30.0 \times 1.0$	$28.0 \times 14.0 \times 0.3$	
弹性模量/GPa	198.6	30.3	
密度/(kg•m ⁻³)	7 810	5 440	
$d_{31}/(\text{C}\cdot\text{N}^{-1})$	—	-170×10^{-12}	

由于不能得到柔性梁系统的所有阶模态,且悬 臂梁振动在前几阶振动模态中占主导作用,所以引 入模态截断技术,只保留前几阶模态。通过重新构 造系统的零点分布^[13],得到系统模型为

$$G(s) = \sum_{i=1}^{n} \frac{k_i (s - a_i) (s - b_i)}{s^2 + 2\xi_i \omega_i s + \omega_i^2}$$
(2)

其中:a_i, b_i为第 i阶模态的零点。

2.2 实验辨识

选用正弦扫频信号作为输入信号,可以较为充 分地激发压电柔性臂的各阶模态,以防止某一低阶 模态被遗漏。扫频信号的频率范围为0~5Hz,幅值 为±5V,系统在扫频激励下的应变输出电压信号 如图3所示。



91

借助 Matlab 系统辨识工具箱,使用零极点重新 分布的系统模型,对输入输出实验数据进行辨 识^[14],辨识模型的实验结果比较如图4所示。



图4 辨识模型的实验结果比较



辨识得到的系统传递函数为

$$G(s) = \frac{-0.075\,3s^2 - 0.131\,6s - 5.760}{s^2 + 0.376s + 513.8} \tag{3}$$

为了定量对比辨识结果和实际输出的匹配程度,引入模型吻合度指标

$$J = 1 - \sqrt{\frac{\sum_{i=1}^{M} (y_i(t) - \overline{y}_i(t)^2)}{\sum_{i=1}^{M} y_i^2(t)}}$$
(4)

其中: $y_i(t)$ 为第i个采样时刻的实际输出; $\overline{y}_i(t)$ 为 辨识模型在第i个采样时刻的理论输出;吻合度指标J越接近1,表示辨识模型和实际模型的匹配度 越高。

由于实验辨识得到的系统传递函数输出结果与 实际结构响应的匹配度为95.22%,故可以用该模型 进行后续控制算法的设计。

3 控制算法设计

为了便于反馈控制器的设计,将系统模型转换 为状态空间表达式^[15],从能观的角度构造系统状态 方程

$$\begin{aligned} & (X(k+1) = AX(k) + Bu(k) \\ & (y(k) = CX(k) + Du(k) \end{aligned}$$

其中:A,B和C分别为系统的状态矩阵、控制矩阵和

输出矩阵;系统输入u(k)为施加在压电致动器上的 控制电压;系统输出y(k)为压电传感器的检测 电压。

假设状态反馈控制器为

$$\boldsymbol{u}(k) = -\boldsymbol{K}\boldsymbol{x}(k) \tag{6}$$

其中:K为状态反馈增益矩阵,使得闭环系统能够满 足期望的性能。

将式(6)代入系统状态方程,得到

 $X(k+1) = (A - BK)X(k) = A_{c}X(k) \quad (7)$

对于式(5)的开环系统,开环传递函数的极点为 系统矩阵A的特征值。当变成式(7)的闭环形式, 状态矩阵变成了(A-BK),因此通过配置反馈矩阵 K可以使闭环系统的极点达到期望的状态。

3.1 线性二次最优控制 LQR

为了便于最优极点的选择和状态反馈矩阵的计算,引入LQR来设计最优控制器。对于完全能控且 能观的系统,定义其二次性能泛函为

$$J = \frac{1}{2} \sum_{k=0}^{\infty} \left(\boldsymbol{x}^{\mathrm{T}}(k) \boldsymbol{Q} \boldsymbol{x}(k) + \boldsymbol{u}^{\mathrm{T}}(k) \boldsymbol{R} \boldsymbol{u}(k) \right) \quad (8)$$

其中:半正定矩阵 Q为状态变量的加权矩阵;正定 矩阵 R 为输入变量的加权矩阵。

最优控制的目的是寻找最优输入 u(k),使得系统线性二次型性能泛函达到最小。

为了便于计算,取

 $K = R^{-1}BP \tag{9}$

其中:P满足Riccati方程

 $\boldsymbol{A}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{P} + \boldsymbol{P}\boldsymbol{A} + \boldsymbol{Q} - \boldsymbol{P}\boldsymbol{B}\boldsymbol{R}^{-1}\boldsymbol{B}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{P} = 0 \quad (10)$

3.2 加权系数矩阵Q和R的选取

从线性二次型最优控制的控制原理可以发现, 控制器的控制效果是否优良,关键在于设置合适的 加权矩阵。如何确定矩阵参数目前还没有特定的数 值解决方案,只能根据经验法或试凑法获得具体矩 阵中的数值。遗传算法可以在指定的阈值内进行智 能搜索并不断优化,将其在线性二次型调节器设计 中使用,实现对加权矩阵的优化设计,以便于缩短控 制器的设计时间和增强控制器的控制性能。遗传算 法优化设计LQR控制器示意图如图5所示。

从线性二次型性能指标可以看出,系统的振动 能量越小,表明柔性臂的控制效果越好;控制能量越





Fig.5 Optimum design of LQR controller by genetic algorithms

小,则表明输出的控制量越小。因此,优化的目标函数可以表示为

FA = $\frac{1}{2} \int_{0}^{\infty} [\boldsymbol{x}^{\mathrm{T}}(t) \boldsymbol{Q} \boldsymbol{x}(t) + \boldsymbol{u}^{\mathrm{T}}(t) \boldsymbol{R} \boldsymbol{u}(t)] dt$ (11) 对于加权矩阵 $\boldsymbol{Q}, \boldsymbol{R},$ 设定其值为 $\boldsymbol{Q} = \begin{bmatrix} q_{1} & 0 \\ 0 & q_{2} \end{bmatrix},$

 $R = \begin{bmatrix} 1 & 0 \\ 0 & 1 \end{bmatrix}$,其中:Q为对角阵,取值大小反应了不同的控制效果; $q_1 = 0.78$; $q_2 = 0.004$;R为单位对角阵。

3.3 加权系数优化结果

遗传算法寻优过程中参数设置如表2所示。

表 2 遗传算法参数设置 Fig.2 Parameter setting of genetic algorithms

种群大小	染色体长度	交叉概率	变异概率
100	20	0.9	0.001

图 6 为平均适应度的遗传进化过程,显示了基 于遗传算法的 LQR 参数的最优值搜索过程。可以 看出,当进化代数进行到第 50 代以后,种群个体之 间的平均距离明显变小,进化结果收敛到了最优 值。对最优的染色体串进行解码,可得到最佳的*Q*, *R*矩阵,进而得到最优控制的增益反馈矩阵*K*。

4 实验验证

为了验证优化参数后LQR控制器具有良好的



性能,针对压电柔性臂的振动主动控制设计了模糊 逻辑控制器。其基本工作原理是:将测量得到的状态输入量通过模糊化的方式转化成可以用语言描述 的模糊量,通过制定模糊规则,模糊推理转化成为模 糊输出值,再通过清晰化接口将模糊输出值转化为 能够用来进行实际控制的精确值。

图 7 为控制前后应变输出电压信号,给出了在 10 s停止施加激励后,利用所设计的控制器对柔性 臂振动进行抑制响应实验曲线。可以看出:分别施 加线性二次型最优控制和模糊控制6s后,柔性臂的 振动幅度分别下降到±0.05 V和±0.1 V;而如果不 施加控制,在6s的时候柔性臂的振动为±1.3 V。





图 8 为控制前后对应输出的频域曲线。可以看 出,施加线性二次型最优控制和模糊控制后,在一阶 振动频率处柔性臂的振动得到了很好抑制,大大降 低了柔性臂振动的衰减时间,且线性二次型最优控 制相较于模糊控制具有较好的控制效果。





quency domain

柔性臂在受持续正弦激励的作用下,利用所设 计的控制器对柔性臂的振动进行抑制响应实验。图 9为控制前后应变输出电压信号曲线。





由时域曲线可知,柔性臂的振幅逐渐增大,并做 幅值为±2.5 V的等幅振动,在10 s时分别施加线性 二次型最优控制和模糊控制后,柔性臂的振动幅度 下降到±0.1 V和±0.2 V。图10为控制前后对应 输出的频域曲线。可以看出,在一阶模态频率处柔 性臂的振幅得到了较好抑制,且线性二次型最优控 制相较于模糊控制具有较好的控制效果。

5 结 论

 1)从系统辨识的角度研究了压电柔性臂的建 模问题,采用实验辨识方法对压电柔性臂系统的传



图 10 控制前后对应输出的频域曲线



递函数进行辨识。为了定量对比辨识的结果和实际 输出的匹配程度,引入了模型匹配度指标函数。结 果表明,辨识得到的系统传递函数输出结果与实际 结构响应的匹配度为95.22%。

2)基于控制理论和优化算法,引入线性二次型 最优控制,将最优控制与遗传算法结合,针对加权矩 阵难以解析的关键问题,将遗传算法应用于控制器 的设计中,实施了加权矩阵的优化设计。为了对比 优化参数下控制器的有效性,设计了模糊逻辑控 制器。

3) 开展了压电柔性臂在自由衰减和持续激励 情况下的振动主动控制实验研究。实验结果表明, 2 种控制算法对柔性臂的振动均有较好的抑制效 果,且基于遗传算法的线性二次型最优控制效果更 好。该方法可应用于其他柔性构件,对于柔性构件 的系统辨识和振动抑制提供了一些借鉴和尝试。

参考 文献

- [1] 董瑶海.航天器微振动[M].北京:中国宇航出版社, 2015:54-55.
- [2] SUTCLIFFE S G C, EATWELL G P, HUTCHINS S M. Active control of vibration[M]//Active Control of Vibration. [S. l.]: Academic Press, 1996: 1209-1221.
- [3] CLARK R L, SAUNDERS W R, GIBBS G P, et al. Adaptive structures: dynamics and control [J]. Journal of the Acoustical Society of America, 2001, 109(2): 443-444.
- [4] PEREIRA E, APHALE S S, FELIU V, et al. Integral resonant control for vibration damping and

precise tip-positioning of a single-link flexible manipulator [J]. IEEE/ASME Transactions on Mechatronics, 2011, 16(2): 232-240.

- [5] ETXEBARRIA V, SANZ A, LIZARRAGA I. Realtime experimental control of a flexible robotic manipulator using a composite approach [C] //IEEE International Conference on Control Applications. [S. 1.]: IEEE, 2004: 955-960.
- [6] RESTA F, RIPAMONTI F, CAZZULANI G, et al. Independent modal control for nonlinear flexible structures: an experimental test rig [J]. Journal of Sound & Vibration, 2010, 329(8): 961-972.
- [7] ZENG Y, ARAUJO A D, SINGH S N. Output feedback variable structure adaptive control of a flexible spacecraft[J]. Acta Astronautica, 1999, 44(1): 11-22.
- [8] REW K H, HAN J H, LEE I. Multi-modal vibration control using adaptive positive position feedback [J]. Journal of Intelligent Material Systems & Structures, 2002, 13(1): 82-42.
- [9] 娄军强,周优鹏,廖江江,等.压电柔性臂的ARMAX 模型辨识降阶及最优极点移动控制[J].振动工程学 报,2018,31(1):132-139.

LOU Junqiang, ZHOU Youpeng, LIAO Jiangjiang, et al. Armax model identification and vibration suppression of a piezoelectric flexible manipulator using optimal pole shifting control [J]. Journal of Vibration Engineering, 2018, 31(1): 132-139. (in Chinese)

- [10] 张顺琦,于喜红,王战玺,等.压电智能悬臂梁模糊振动抑制研究[J].振动工程学报,2017,30(1):110-117.
 ZHANG Shunqi, YU Xihong, WANG Zhanxi, et al.
 Study on the fuzzy vibration suppression of a piezoelectric intelligent cantilever beam[J]. Journal of Vibration Engineering, 2017, 30(1): 110-117. (in Chinese)
- [11] 朱晓锦,黄全振,高志远,等.多通道FULMS自适应 前馈振动控制算法分析与验证[J].振动与冲击, 2011,30(4):198-204.

ZHU Xiaojin, HUANG Quanzhen, GAO Zhiyuan, et al. Analysis and verification of multi-channel FULMS algorithm for adaptive feed forward active vibration control[J]. Journal of Vibration and Shock, 2011, 30(4): 198-204. (in Chinese)

- [12] 邱志成,谢存禧,张洪华,等. 压电柔性机械臂的主动 振动控制研究[J]. 机器人, 2004, 26(1): 45-48.
 QIU Zhicheng, XIE Cunxi, ZHANG Honghua, et al. Active vibration control for flexible piezoelectric manipulatorl[J]. Robot, 2004, 26(1): 45-48. (in Chinese)
- [13] 娄军强,廖江江,李国平,等.压电柔性机械臂的实验 辨识及最优极点配置抑振控制[J].振动与冲击, 2017,36(16):18-25.

LOU Junqiang, LIAO Jiangjiang, LI Guoping, et al. Experimental identification and vibration suppression of a piezoelectric flexible manipulator using an optimal poles-assignment method [J]. Journal of Vibration and Shock, 2017, 36(16):18-25. (in Chinese)

- [14] 庞中华, 崔红. 系统辨识与自适应控制 MATLAB 仿 真[M]. 北京:北京航空航天大学出版社, 2013:11-15.
- [15] 刘豹, 唐万生.现代控制理论[M].3版.北京:机械工 业出版社, 2006:9-22.



第一作者简介:康建云,男,1993年8月 生,硕士。主要研究方向为结构振动主 动控制。曾发表《压电柔性臂的传感 器/致动器优化配置与振动主动控制》 (《厦门大学学报(自然版)》2019年第58 卷第3期)等论文。

E-mail:602263260@qq.com

通信作者简介:毕果,女,1978年2月 生,博士、副教授。主要研究方向为精 密加工过程监测等。 E-mail:guobi@xmu.edu.cn