基于正逆压电效应的高能效振动半主动控制方法

虞丽塬,吴义鹏,刘 轩,裘进浩,季宏丽

(南京航空航天大学航空航天结构力学及控制全国重点实验室, 江苏南京 210016)

摘要:基于同步开关阻尼(Synchronous Switch Damping, SSD)技术的压电振动半主动控制方法主要利用控制电路中的同步开关和等效LC振荡电路,实现压电电压的同步翻转,使得压电驱动力始终和结构振动速度同相位, 用较低的能耗高效地抑制结构振动。然而常见的压电驱动元件如压电叠堆、压电纤维复合材料等,其允许工作 电压变化范围是不对称的,采用对称翻转的SSD技术难以充分利用压电元件的机电转化性能。提出了一种基于 双向压电效应的SSD技术,通过对压电电压上翻时注能、下翻时吸能的操作,最大化控制系统能效,并充分匹配 压电元件的机电转化潜能。介绍了所提SSD方法的工作原理,推导了非对称翻转条件下结构的振动衰减模型, 实现了非对称翻转SSD控制电路,并通过实验进行了验证。研究结果表明,所提SSD方法可以通过控制注能开 关占空比及吸能电路等效负载自适应地调节压电电压的上、下翻转因子,最终实现高能效的结构振动衰减 效果。

关键词:振动控制;振动能量收集;同步开关阻尼;压电;反激变压器
 中图分类号:TB535 文献标志码:A 文章编号:1004-4523(2023)04-0996-09
 DOI:10.16385/j.cnki.issn.1004-4523.2023.04.013

引 言

振动作为工业生产和日常生活中常见的物理 现象,对其进行抑制^[1]或利用^[2]的研究价值不言而 喻。以结构振动控制为例,一类基于电磁和压电驱 动器的分流阻尼技术得到了广泛的研究^[3]。前者 利用永磁体和电磁铁之间的相对运动产生感应电 动势;后者利用正压电效应产生感应电压,然后通 过相应的分流电路耗散电能,最终达到抑制结构振 幅的目的。

例如,Behrens等^[4]使用一种并联了RC串联谐 振分流电路的电磁换能器抑制结构在固有频率下的 振动。Cheng等^[5]采用一种多模态电磁分流阻尼器 实现柔性梁结构的半主动振动抑制。文献[6-8]设 计了负电阻和负电感负电阻电磁分流阻尼器,增加 了系统的感应电流和阻尼,提高了结构振动的控制 效果。另外,负电感可以抵消电磁铁的固有电感,当 分流电感和电磁铁的电感相等时,由线圈和分流电 感组成的电路阻抗将是一个纯电阻,分流电流将与 频率无关,获得了多模态振动控制的能力。在压电 分流阻尼技术方面,Kozlowski等^[9]研究了RL分流 压电换能器并优化了参数,给出了最佳电感和电阻。 Sun等^[10]通过使用串联 RL 和并联 RL 分流器研究了 硬盘驱动器执行臂的振动抑制。Guo等^[11]利用 RL 分流器构造了压电换能器以控制桁架夹芯板的振 动。He 等^[12]提出了一种环形压电阻尼器并对一个 旋转系统进行了有效振动抑制,等等。

为进一步提高压电元件的利用效率,降低分流 支路的实现难度,一种开关型压电分流阻尼技术于 本世纪初被提出[13],该技术在压电元件上串联一简 单开关电路,当结构振动位移达到极值时闭合相应 开关,使得感应到压电电压瞬间为0,即让二次压电 效应产生的压电抑制力始终与结构振动速度同相 位,用较低的控制能耗达到抑制结构振动的目的,该 技术被称为同步开关阻尼(Synchronized Switching Damping,SSD)技术。Richard等^[14]提出了基于电感 的 SSD 技术(SSD Based on Inductor, SSDI), 即利用 电感形成的LC二阶振荡电路来增大压电元件产生 反向抑制力的电压。当压电结构的机电耦合系数较 小时,SSD技术的控制效果主要取决于压电元件上 的开路电压,Lefeuvre等^[15]在SSDI的基础上进一步 发明了基于外加电压源的 SSD 技术(SSD Based on Voltage Sources, SSDV)。Badel 等^[16]提出了增强型 SSDV技术,使用自适应连续可调的电压源替代了传 统的恒定电压源,确保压电驱动器可以产生与振动 幅值相匹配的控制力,提高了SSDV方法的自适应

收稿日期: 2022-01-09; 修订日期: 2022-02-08

基金项目:国家自然科学基金资助项目(51705251);中央高校基本科研业务费专项资金项目(NS2021006)。

能力和控制系统的稳定性。另外,Ji等^[17]设计并提出 了基于负电容的SSD(SSD Based on Negative Capacitor,SSDNC)技术,避免了振荡电路品质因子难 以提高的问题的出现。Tang等^[18]优化得到了自感知 的SSDNC技术,并且通过调节负电容的大小提高了 电路的稳定性。

然而,在以上SSD方法中,压电电压是对称翻 转变化的,这往往与常见的压电叠堆元件、压电纤维 复合材料(Macro Fiber Composite, MFC)的允许工 作电压不一致,从而限制了压电元件的实际使用性 能。基于该问题,张锦^[19]设计了一种基于 MFC 的 高压非对称同步开关电路,利用在MFC两端附加 旁路电容和开关的方法实现了压电电压的非对称翻 转。但是附加的旁路电容降低了结构本来就偏小的 机电耦合系数,高压源也存在电路实现复杂、能效低 等问题。针对高压非对称翻转的SSD设计思想,刘 轩等^[20]提出了一种基于能量注入型的 SSD(SSD Based on Energy Injection, SSDEI)技术,其中的反 激变压器可替代高压电压源,并且所注入的电能可 以实时自适应甚至非对称调节,大大降低了控制电 路的实现难度。上述 SSDEI 电路主要衍生于 Wu 等^[21-22]提出的优化型同步电荷提取(Optimized Synchronous Electric Charge Extraction, OSECE) 电路, 用于高效地收集振动结构中基于正压电效应转化而 来的电能,实现为低功耗设备供电的目的^[23]。事实 上,OSECE可以看成是基于能量收集功能的压电 分流阻尼电路,而SSDEI是基于能量注入的压电分 流阻尼电路。

以基于MFC的大型柔性结构振动控制为 例^[24],为最大化利用 MFC 的驱动性能,电压将在 -500 V 到+1500 V 之间非对称翻转^[19]。在理论上 可通过电压正向翻转时注能、负向翻转时吸能,实现 最大化控制系统能量利用效率。基于该思路,本文 提出了一种基于双向压电能量操控的SSD技术 (SSD Based on Energy Bidirectional Control, SSDE-BC),同样借助了电路中的反激变压器,将SSDEI 和OSECE技术巧妙地结合在一起,当压电电压正 向翻转时利用 SSDEI 技术注能, 负向翻转时利用 OSECE技术提取电能,实现了压电元件工作电压 的非对称翻转。介绍了SSDEBC技术的工作原理, 推导了非对称翻转条件下结构的振动衰减模型,以 工程中常见的悬臂梁结构为控制对象搭建了振动控 制实验平台,通过实验验证了SSDEBC的工作原理 及预期控制效果。

1 基于双向能量操控的SSD技术

1.1 SSDEBC的工作原理

SSDEBC 主要是基于控制电路中的反激变压器实现双向能量操控。其将电路分为两部分: 左侧部分与 SSDI 电路相似,包括开关控制信号; 右侧电路分为两个部分,分别是由直流电压源、开关和变压器的一个线圈组成的能量注入回路以及由负载 R_L、滤波电容 C_r、开关、二极管和变压器的另一线圈组成的能量提取回路。

借助控制电路中的反激变压器,通过对压电电 压正向翻转时注能、负向翻转时吸能的操作来实现 压电元件工作电压的非对称翻转。电压正向翻转 前,借助反激变压器,实现电压源到压电元件的能量 注入,可以通过控制注能开关占空比来调节压电元 件电压正向翻转因子;电压负向翻转时,通过反激变 压器将能量提取到负载,控制吸能电路等效负载可 以调节压电元件电压负向翻转因子,最终实现压电 元件工作电压的非对称翻转。图1给出了SSDEBC 技术中结构的振动位移和压电元件的电压波形,其 中 V_{Mp}和 V_{Mn}分别表示在正、负半周期内的电压极大 值;V_{mp}和 V_{mn}则表示正、负向翻转后瞬间的电压值。 SSDEBC 电路的一个工作周期大致可分为6个阶 段,如图2所示。



图1 SSDEBC技术的位移(u)、电压(V)波形



压电元件的工作电压是非对称翻转,电压正向 和负向翻转过程的电路工作原理也不同。SSD技 术中压电元件只有很短一段时间处于闭路状态,大 部分时间处于开路状态,压电元件上的电压与结构 振动的位移成正比,比例系数为 $\alpha/C_0^{[14]}$,其中, C_0 为 压电片的等效电容, α 为压电耦合结构的力因子。 定义 λ_p 为正向翻转因子、 λ_n 为负向翻转因子,图1中 几处关键电压之间的关系分别如下式所示:



图 2 SSDEBC电路及其工作原理示意图 Fig. 2 Schematic diagram of SSDEBC circuit and its working principle

$$V_{mn} = -\lambda_n V_{Mp},$$

$$V_{mp} = -\lambda_p V_{Mn},$$

$$V_{Mn} = V_{mn} - \frac{2\alpha}{C_0} u_M,$$

$$V_{Mp} = V_{mp} + \frac{2\alpha}{C_0} u_M$$
(1)

式中 им为结构的振动位移幅值。

1.2 电压正向翻转:能量注入

由于SSD技术引入的阻尼效果主要取决于压 电元件工作电压的范围,为提高控制效果,最大化压 电元件工作电压范围是最直接的手段。在电压翻转 之前通过 V_{DC}将电能存入反激变压器,这部分电能 在电压翻转时注入 LC 振荡回路,可增大压电元件 的正向电压幅值。具体地,电压正向翻转前,闭合开 关 S₃,将电能存入反激变压器,位移达到极值时,闭 合 S₂断开 S₃,电路发生 LC 振荡,电能在电压翻转时 注入振荡回路。图3给出了能量注入过程的相关电 流和电压波形。

第一阶段如图 2(a)所示,开关 S₁闭合,压电元件电压为负,二极管 D₁反向截止,压电元件开路。

第二阶段如图2(b)所示,在位移达到极值之



- 图 3 电压正向翻转即能量注入过程中相应的电压、电流波 形图
- Fig. 3 Waveforms of the corresponding voltages and currents during the state of the energy injection or the positive inversion of piezoelectric voltage

前,开关S₁和S₃闭合,电压源向变压器注入能量,压 电元件仍处于开路状态。该过程如下式所示:

$$V_{\rm DC} = L_3 \frac{\mathrm{d}i_3}{\mathrm{d}t} \tag{2}$$

式中 $V_{\rm DC}$ 为电压源电压; L_3 为对应线圈的电感值; i_3 为能量注入回路的电流。

第三阶段如图2(c)所示,结构位移达到极值 时,电压达到负向极值,开关S₁和S₃断开,S₂闭合,左 侧电路发生LC振荡:

$$L_2\ddot{q} + r\dot{q} + \frac{1}{C_0}q = 0 \tag{3}$$

式中 L₂为对应线圈的电感值;q为压电元件上的 电荷;r为电路的等效电阻。

为方便计算,假设如下:(1)开关S₃闭合时间是 原边LC振荡周期的 $\tau/2$ 倍, τ 为任意非负常数;(2) 变压器为线性的, L_2 与 L_3 电感值相等。因此有如下 初始条件:

$$\begin{cases} \dot{q}(0) = \tau \pi V_{\rm DC} \sqrt{\frac{C_0}{L_3}} \\ q(0) = C_0 V_{Mn} \end{cases}$$
(4)

求解式(3)的微分方程,压电元件上的电流 *i*₀和 两端电压 V 分别如下式所示:

$$i_{0} = \dot{q} = \tau \pi C_{0} \omega_{I} V_{\text{DC}} \cos(\omega_{I} t) e^{-\frac{\omega_{I} t}{2Q_{I}}} - C_{0} \omega_{I} V_{M_{n}} \sin(\omega_{I} t) e^{-\frac{\omega_{I} t}{2Q_{I}}},$$

$$V = \frac{q}{C_{0}} = V_{M_{n}} \cos(\omega_{I} t) e^{-\frac{\omega_{I} t}{2Q_{I}}} + \left(\tau \pi V_{\text{DC}} + \frac{V_{M_{n}}}{2Q_{I}}\right) \sin(\omega_{I} t) e^{-\frac{\omega_{I} t}{2Q_{I}}}$$
(5)

式中 ω_{l} 和 Q_{l} 分别为振荡电路的固有角频率和品质因子。

$$\omega_{I} = \frac{1}{\sqrt{L_{2}C_{0}}}, \quad Q_{I} = \frac{1}{r}\sqrt{\frac{L_{2}}{C_{0}}}$$
 (6)

翻转结束时回路电流为0,得到翻转因子 λ_{ρ} 及 翻转相位 ω_{rt} 分别如下式所示:

$$\begin{cases} \lambda_{p} = -\left[\tan^{2}(\omega_{I}t) + \frac{1}{2Q_{I}}\tan(\omega_{I}t) + 1\right]\cos(\omega_{I}t)e^{-\frac{\omega_{I}t}{2Q_{I}}}\\ \tan(\omega_{I}t) = \frac{\tau\pi V_{\rm DC}}{V_{M_{R}}} \end{cases}$$
(7)

可以通过控制 *τ* 与外接电源电压 *V*_{DC} 的大小来 改变翻转因子的值。

1.3 电压负向翻转:能量提取

通过反激变压器不仅可以向压电元件注入能量 还可以从压电元件上提取能量。在注能电路的基础 上再加一个线圈 L₄,可得到用于能量提取的变压器 支路。向压电元件注入能量可以提高电压的正向幅 值,提取能量则可以降低其负向幅值,图4给出了能 量提取过程的相关电流和电压波形。

第四阶段如图2(d)所示,开关S2闭合,压电元

件电压为正,二极管D2反向截止,压电元件开路。

第五阶段如图 2(e)所示,当位移达到极值时, 电压达到正向极值 V_{Mp},闭合开关 S₁和 S₄,断开 S₂。 此时 D₁导通,压电元件与线圈 L₁发生 LC 振荡。压 电元件上电荷的微分方程和初始条件分别如下式 所示:

$$L_1 \ddot{q} + r \dot{q} + \frac{1}{C_0} q = 0 \tag{8}$$

$$\begin{cases} q(0) = C_0 V_{Mp} \\ \dot{q}(0) = 0 \end{cases}$$

$$\tag{9}$$

求解式(8)的微分方程,最终有:

$$i_{0} = \dot{q} = \sqrt{\frac{C_{0}}{L_{1}}} V_{Mp} \sin\left(\omega_{I}t\right) e^{-\frac{\omega_{I}t}{2Q_{I}}},$$
$$V = \frac{q}{C_{0}} = V_{Mp} \cos\left(\omega_{I}t\right) e^{-\frac{\omega_{I}t}{2Q_{I}}}$$
(10)



图4 电压负向翻转即能量提取过程中相应的电压、电流波 形图(匝数比m=0.25)

Fig. 4 Waveforms of the corresponding voltages and currents during the state of the energy extraction or the negative inversion of piezoelectric voltage (Turns ratio m=0.25)

在此阶段内,线圈 L_4 电压小于负载两端电压 V_L , D₃反向截止。压电元件上积累的电荷转移到 电感 L_1 上。当电流达到最大值时,所有的电荷都 被提取出来,压电元件上的电压为零。此时,由于 开关仍处于闭合状态,二极管 D₁导通,电感中储 存的能量回流到压电元件。线圈 L_4 电压达到负载 两端电压 V_L ,即 $V_{L4}=V_L$ 时,第五阶段结束, I_M 表 示在这个特定时间(t_m)电感 L_1 中的电流值,压电 元件上的电压 V_{mn} 等于电感 L_1 上的电压,如下式 所示:

$$V_{mn} = V_{Mp} \cos\left(\omega_I t_m\right) e^{-\frac{\omega_I t_m}{2Q_I}}$$
(11)

存储在变压器内的能量如下式所示:

$$E_{\text{extr}} = \frac{1}{2} L_1 I_M^2 = \frac{1}{2} C_0 V_{Mp}^2 \sin^2(\omega_I t_m) e^{-\frac{\omega_I t_m}{Q_I}}$$
(12)

第六阶段如图2(f)所示,开关状态不变,能量提取回路导通,因为变压器原理,线圈L1上电压不变, 而压电元件上的电压随位移继续下降,二极管D1反 向截止,压电元件再次开路。然后将存储在变压器 内的能量转移到{*C*,-*R*1</sub>}电路,得到下式:

$$E_{\rm extr} = \frac{V_{\rm L}^2}{R_{\rm L}} \frac{2\pi}{\omega} \tag{13}$$

$$V_{\rm L1} = -\frac{V_{\rm L4}}{m}$$
 (14)

式中 m为变压器匝数比,即电感线圈 L_4 和 L_1 的匝数比值。电流 i_4 降到零之后再次回到第一阶段(如图 2(a)所示)。

根据式(11)~(14)得出负载 R_{L} 上电压 V_{L} 、翻转相位 $\omega_{I}t_{m}$ 以及翻转因子 λ_{n} 的值分别如下式所示:

$$V_{\rm L} = \frac{1}{2} \sqrt{\frac{\omega R_{\rm L} C_0}{\pi}} V_{Mp} \sin(\omega_I t_m) e^{-\frac{\omega_I t_m}{2Q_I}}$$
(15)
$$\begin{cases} \lambda_n = \frac{1}{2m} \sqrt{\frac{\omega R_{\rm L} C_0}{\pi}} \sin(\omega_I t_m) e^{-\frac{\omega_I t_m}{2Q_I}} \\ \omega_I t_m = \arctan\left(-2m \sqrt{\frac{\pi}{R_{\rm L} C_0 \omega}}\right) + \pi \end{cases}$$
(16)

可见负载 $R_{\rm L}$ 上电压 $V_{\rm L}$ 的大小与 $R_{\rm L}$ 阻值以及翻转前压电元件电压 V_{Mp} 正相关,翻转因子 $\lambda_{\rm n}$ 的值取决于负载 $R_{\rm L}$ 和匝数比 $m_{\rm o}$ 可以通过改变等效负载 $R_{\rm L}$ 调节压电电压的负向翻转因子。

1.4 基于SSDEBC的振动控制模型

本节以悬臂梁的一阶振动控制为例,详细描述 开关控制过程和压电元件的非对称电极电压。在第 一阶共振频率处,忽略高阶模态的影响,机电耦合系 统可以近似为如图5所示的单自由度系统。



外部激励 F

图 5 典型被控压电结构的等效模型示意图



图 5中, *M*为结构质量, *D*为附加黏性阻尼, *K* 为压电耦合系统的等效刚度, 在外部激励 *F*的作用 下结构发生振动, 得到系统的能量公式^[21]:

$$\int F\dot{u}dt = \frac{1}{2}M\dot{u}^2 + \frac{1}{2}Ku^2 + \int D\dot{u}^2dt + \int \alpha V\dot{u}dt \quad (17)$$

式中 $u = x_2 - x_1$, 为基础和结构质量之间的相对
位移。

采用谐响应分析,在半个振动周期的整数倍时, 系统的动能和势能不变。式(17)在一个周期内积分 得到:

$$\pi F_M u_M = \pi D u_M^2 \omega + 2\alpha \big(V_{Mp} - V_{mn} \big) u_M \quad (18)$$

式中 F_M为外激励力的幅值。

在结构振动的一个周期内,压电电压 V 与结构 振动位移 u 的变化关系如图 6 所示。图 6 中曲线所 围成的面积就是系统的机电转换能,围成的面积越 大,机电转换能就越大,系统的振动控制效果越好。



图6 单周期内压电电压 V 与结构振动位移 u 的变化关系

Fig. 6 Variation relationship between piezoelectric voltage V and structural vibration displacement u in a single cycle

定义 SSDEBC 控制下的位移为 u_M ,联立式(1) 和(18)可得控制电路作用下结构的振动位移幅值如 下式所示:

$$u_{M} = \frac{F_{M}}{D\omega + \frac{4\alpha^{2}(1+\lambda_{n})(1+\lambda_{p})}{\pi c_{P}(1-\lambda_{n}\lambda_{p})}} \qquad (19)$$

根据结构振动的阻尼比公式^[20],可以得到控制 电路作用下的结构衰减阻尼比:

$$A_{\text{SSDEBC}} = 20 \lg \left(\frac{D\omega}{D\omega + \frac{4\alpha^2 (1 + \lambda_n) (1 + \lambda_p)}{\pi C_0 (1 - \lambda_n \lambda_p)}} \right) (20)$$

2 实验结果分析与讨论

2.1 实验系统

为验证上述理论,本文搭建了如图7所示的实验验证系统,利用SSDEBC技术对悬臂梁结构的一阶共振进行抑制。激振器通过夹具与弹簧钢制作的悬臂梁结构连接,其尺寸为200×24×0.8 mm³,压电陶瓷元件粘贴在悬臂梁的受夹端,尺寸为54.4×

22.4×0.5 mm³。实验选用东华检测技术公司的激振器(DH40200)和功率放大器(DH5872)产生激振力,使用基恩士公司的激光位移传感器(IL-100)测量振动位移。测量信号的采集与处理、控制电路的开关控制信号均基于MATLAB/Simulink软件及Speedgoat实时控制系统实现。控制电路中的变压器绕组电感 L_1, L_2 和 L_3 均为64 mH, L_4 为4 mH。选用9V的干电池作为直流电压源 $V_{\rm Dc}$,电路中的开关S₁,S₃和S₄为N沟道金属氧化物半导体场效晶体管,S₂为P沟道金属氧化物半导体场效晶体管。





2.2 系统模型的参数

实际的结构振动远比所等效的理想模型复杂, 压电耦合结构的控制参数若直接通过压电元件、悬 臂梁本身的结构尺寸和材料参数推导,将会出现较 大的误差。因此先对如表1所示的系统参数进行测 量,再根据下式计算得到所需的系统参数:

$$\alpha = \beta C_0, K = \alpha \beta \frac{f_s^2}{f_o^2 - f_s^2}, M = \frac{K}{4\pi^2 f_s^2}, D = \frac{2\pi M f_o}{Q_m}$$
(21)

表1 基于压电悬臂梁结构的测量参数



参数名称	符号/单位	数值
压电短路固有频率	$f_s/{ m Hz}$	28.95
压电开路固有频率	$f_o/{ m Hz}$	29.06
结构开路机械品质因子	$Q_{\scriptscriptstyle m}$	19
开路压电电压与梁自由端位移之比	$\beta/(V \cdot m^{-1})$	5900
压电元件等效电容	$C_{\rm o}/{\rm nF}$	100

通过式(21)计算得到的参数如表2所示。

表2 推导出的系统参数	
Tab. 2 Der	rived parameters of the system
符号/单位	数值
$lpha/(\mathrm{N}{f \cdot}\mathrm{V}^{-1})$	5.9×10^{-4}
$K/(\mathrm{N}\cdot\mathrm{m}^{-1})$	457.2
$M/{ m g}$	13.8
$D/(N \cdot m^{-1} \cdot s^{-1})$	0.133

2.3 结果与讨论

图 8 所示为 SSDEBC 电路实际工作时压电元件 的电压、开关控制信号以及原副边绕组电流的实验 波形(图 8(a))与局部放大波形(图 8(b)和(c))。

能量注入过程如图 8(b)所示,振动位移达到 最小值之前,能量注入回路开关 S₃被驱动闭合,电 压源 V_{DC}将电能注入变压器中,此时流经 L₃的电流 为 i₃。振动位移达到最小值时开关 S₃断开、S₂闭 合,变压器中储存的能量通过副边线圈 L₂注入至压 电元件,此时流经压电元件的电流为 i₀,压电元件 上的电压因振荡以及注入的电能从 V_{Mn}翻转至 V_{mp}。

能量提取过程如图 8(c)所示,振动位移达到最 大值时,开关 S₁和 S₃闭合,此时流经压电元件的电 流为 i_0 ,压电元件储存的能量通过 L_1 提取到变压器。 当线圈 L_4 的电压达到 V_L 时,能量提取回路导通,压 电元件开路。此时电流 i_0 降至 0,压电元件的电压从 V_{Mp} 翻转至 V_{mn} 。

图9给出了翻转因子 λ_{ρ} 和 λ_{n} 随 τ 和 R_{L} 变化的理 论曲线以及实验结果图。其中 λ_{n} 随 R_{L} 变化曲线理 论与实验比较符合, λ_{ρ} 随 τ 变大误差变大。出现该现 象的主要原因是结构机械品质因子 Q_{m} 的参数识别 误差较大,影响了计算结果;另外也有变压器漏感损 耗,压电元件漏电流损耗等因素的影响。值得说明 的是,变压器的匝数比*m*同样会影响翻转因子 λ_{n} ,但 考虑到实际情况,本实验仅考虑了匝数比*m*等于 0.063这一种情况。

图 10 和图 11 分别给出了固定 *R*_L为 6.8 kΩ,调 节注能开关的时间系数 *τ*,以及固定 *τ*为 7.56,改变 负载 *R*_L的压电电压波形和结构振动衰减的阻尼 比绝对值。可以看到,当某个方向(正、负向翻转 后的电压 *V*_{mn}或 *V*_{mp})的电压值保持不变时,另一方 向的电压绝对值越大,压电的工作电压变化范围 就越大,即非对称工作电压系数越大,此时对应的 结构衰减阻尼比的绝对值也越大。该结果形象地 表明了非对称工作电压能够优化结构中压电元件 的机电耦合效率,充分挖掘其机电转换潜能,提高 振动控制效果。



Fig. 8 Experimental waveforms of each part of the SSDEBC control circuit







Fig. 10 $\,$ The voltage waveforms and absolute value of damping ratio under different parameters of τ



图 11 不同参数 R_L下的电压波形和阻尼比绝对值

Fig. 11 The voltage waveforms and absolute value of damping ratio under different parameters of $R_{\rm L}$

3 结 论

本文借鉴了压电分流阻尼电路和反激变压器的 工作原理,将SSDEI和OSECE技术巧妙地结合在 一起,当结构中压电电压正向翻转时利用SSDEI技 术注能,负向翻转时利用OSECE技术提取电能,有 效提高了压电振动系统的能量利用效率,实现了压 电工作电压的非对称翻转。该新型压电能量操控技 术被命名为SSDEBC技术,即基于压电能量双向操 控的SSD技术。

理论与实验结果皆表明,SSDEBC技术能够实 现压电元件工作电压的非对称翻转,且相较于压电 电压对称控制具有更好的振动控制效果。其在技术 实现上可以通过改变注能开关的时间系数 r 和负载 电阻 R_L达到目的。由于这两种参数在实际电路中 较容易实现,因此最终 SSDEBC 技术可以实时自适 应调节压电非对称工作电压,提高了控制系统的稳 定性。

参考文献:

- [1] 易果. 压电纤维复合材料在船舰基本结构振动主动控制上的应用[D]. 哈尔滨:哈尔滨工业大学,2010.
 YI Guo. Application of piezoelectric fiber composite material in active vibration control of ship's basic structure
 [D]. Harbin: Harbin Institute of Technology, 2010.
- [2] 张琛,熊庆,汲胜昌,等.基于压电材料的变压器振动 能量收集装置研究[J].电力工程技术,2021,40(6): 173-178.
 ZHANG Chen, XIONG Qing, JI Shengchang, et al.

Research on transformer vibration energy harvesting device based on piezoelectric material[J]. Electric Power Engineering Technology, 2021, 40(6): 173-178.

- [3] Yan B, Wang K, Hu Z F, et al. Shunt damping vibration control technology: a review [J]. Applied Sciences, 2017, 7(5): 494.
- [4] Behrens S, Fleming A J, Moheimani S O R. Vibration isolation using a shunted electromagnetic transducer
 [C]. 2004 Symposium on Smart Structures and Materials, SPIE. San Diego, CA, United States, 2004, 5386: 506-515.
- [5] Cheng T H, Wang X L, Oh I K. Electromagnetic multi-mode shunt damper for flexible beams based on current flowing circuit[C]. Second International Conference on Smart Materials and Nanotechnology in Engineering, SPIE. Weihai, China, 2009: 7493.
- [6] Bo Y, Zhang X J, Niu H P. Design and test of a novel

isolator with negative resistance electromagnetic shunt damping[J]. Smart Materials and Structures, 2012, 21 (3): 035003.

- [7] Zhang X J, Niu H P, Bo Y. A novel multimode negative inductance negative resistance shunted electromagnetic damping and its application on a cantilever plate
 [J]. Journal of Sound and Vibration, 2012, 331(10): 2257-2271.
- [8] Yan Bo, Zhang X N, Luo Y J, et al. Negative impedance shunted electromagnetic absorber for broadband absorbing: experimental investigation [J]. Smart Materials and Structures, 2014, 23(12): 125044.
- [9] Kozlowski M V, Cole D G, Clark R L. A comprehensive study of the RL series resonant shunted piezoelectric: a feedback controls perspective [J]. Journal of Vibration and Acoustics: Transactions of the ASME, 2011, 133(1): 011012.
- [10] Sun H, Yang Z C, Li K X, et al. Vibration suppression of a hard disk driver actuator arm using piezoelectric shunt damping with a topology-optimized PZT transducer[J]. Smart Materials and Structures, 2009, 18(6): 065010.
- [11] Guo K M, Jiang J. Independent modal resonant shunt for multimode vibration control of a truss-cored sandwich panel[J]. International Journal of Dynamics and Control, 2014, 2(3): 326-334.
- [12] He H, Tan X, He J C, et al. A novel ring-shaped vibration damper based on piezoelectric shunt damping: theoretical analysis and experiments [J]. Journal of Sound and Vibration, 2020, 468: 115125.
- [13] Richard C, Guyomar D, Audigier D, et al. Semi-passive damping using continuous switching of a piezoelectric device [C]. 1999 Symposium on Smart Structures and Materials, SPIE. Newport Beach, CA, United States, 1999, 3672: 104-111.
- [14] Richard C, Guyomar D, Audigier D, et al. Enhanced semi-passive damping using continuous switching of a piezoelectric device on an inductor [C]. SPIE's 7th Annual International Symposium on Smart Structures and Materials. Newport Beach, CA, United States, 2000, 3989: 288-299.
- [15] Lefeuvre E, Badel A, Petit L, et al. Semi-passive piezoelectric structural damping by synchronized switching on voltage sources[J]. Journal of Intelligent Material Systems and Structures, 2006, 17(8-9): 653-660.
- [16] Badel A, Sebald G, Guyomar D, et al. Piezoelectric vibration control by synchronized switching on adaptive voltage sources: towards wideband semi-active damping
 [J]. The Journal of the Acoustical Society of America, 2006, 119(5): 2815-2825.

- [17] Ji H L, Qiu J H, Cheng J, et al. Application of a negative capacitance circuit in synchronized switch damping techniques for vibration suppression [J]. Journal of Vibration and Acoustics, 2011, 133(4): 041015.
- [18] Tang W, Wang L B, Ren Y M, et al. Design and experimental analysis of self-sensing SSDNC technique for semi-active vibration control [J]. Smart Materials and Structures, 2018, 27(8): 085028.
- [19] 张锦.基于压电纤维复合材料的柔性结构振动半主动 控制研究[D].南京:南京航空航天大学,2015.
 ZHANG Jin. Semi active vibration control of flexible structures based on piezoelectric fiber composites [D].
 Nanjing: Nanjing University of Aeronautics and Astronautics, 2015.
- [20] 刘轩,吴义鹏,裘进浩,等.基于反激变压器的压电振动能量双向操控技术[J].力学学报.2021,53(11): 3045-3055.
 Liu Xuan, Wu Yipeng, Qiu Jinhao, et al. Bidirectional piezoelectric vibration energy control technology based on flyback transformer[J]. Chinese Journal of Theoretical and Applied Mechanics, 2021, 53(11): 3045-3055.
- [21] Wu Y P, Badel A, Formosa F, et al. Piezoelectric vibration energy harvesting by optimized synchronous

electric charge extraction [J]. Journal of Intelligent Material Systems and Structures, 2013, 24 (12) : 1445-1458.

- [22] Wu Y, Badel A, Formosa F, et al. Self-powered optimized synchronous electric charge extraction circuit for piezoelectric energy harvesting[J]. Journal of Intelligent Material Systems and Structures, 2014, 25(17): 2165-2176.
- [23] 张宸宇,袁宇波,袁晓冬,等.电力电子变压器直流端
 口传感器位置选取方法[J].电力工程技术,2020,39
 (4):22-27.
 Zhang Chenyu, Yuan Yubo, Yuan Xiaodong, et al. Se-

lection of DC port sensor position for power electronic transformer[J]. Electric Power Engineering Technology, 2020, 39(4): 22-27.

[24] 骆海涛,吴星元,刘广明,等.智能压电材料 MFC在 太阳电池阵帆板上的主动抑振研究[J].振动工程学 报,2022,35(2):536-543.
LUO Haitao, WU Xingyuan, LIU Guangming, et al. Active vibration suppression of intelligent piezoelectric material MFC on solar array panel[J]. Journal of Vibration Engineering, 2022, 35(2): 536-543.

High energy efficiency semi-active vibration control approach based on bidirectional piezoelectric effects

YU Li-yuan, WU Yi-peng, LIU Xuan, QIU Jin-hao, JI Hong-li

(State Key Laboratory of Mechanics and Control for Aerospace Structures, Nanjing University of Aeronautics and Astronautics, Nanjing 210016, China)

Abstract: Synchronous Switch Damping (SSD) technology based piezoelectric semi-active vibration control approach can suppress the structural vibration efficiently with relative lower energy consumption, through using the synchronous switches and the equivalent LC oscillators in control circuits, synchronously inversing the piezoelectric voltage and making it always in the same phase with the structural vibration speed. However, the allowable operation voltage ranges of common piezoelectric driving elements, such as piezoelectric stacks and macro fiber composites, are asymmetric. Hence the symmetrical inversion of SSD approaches is hard to make full use of the electromechanical conversion performance of piezoelectric elements. Therefore, this paper proposes a novel SSD approach based on the bidirectional piezoelectric effect, which maximizes the energy efficiency of the control system and fully matches the electromechanical conversion potential of piezoelectric elements. The approach is realized through the operation of energy injection when the piezoelectric voltage is positively inversed and energy extraction when it is negatively inversed. The working principle of the proposed SSD method is introduced, the vibration attenuation model of the piezoelectric structure under the asymmetric inversion condition is derived, the practical asymmetric inversed SSD method can adaptively adjust the positive and negative inversion factors of the piezoelectric voltage by controlling the duty cycle of the energy injection switch and the equivalent load of the energy absorbing circuit, finally achieve a high energy-efficient structural vibration attenuation effect.

Key words: vibration control; vibration energy harvesting; synchronized switch damping; piezoelectric; flyback transformer

作者简介: 虞丽塬(1998-),男,硕士研究生。电话: 15605198773; E-mail: 1162384491@qq.com。 通讯作者: 吴义鹏(1986-),男,博士,副教授。电话: 18651838621; E-mail: yipeng.wu@nuaa.edu.cn。