文章编号: 0258-8013 (2010) 33-0129-06 中图分类号: TM 273 文献标志码: A 学科分类号: 470-40

四电磁铁支撑钢板磁悬浮系统气隙交叉耦合控制

李奇南,徐德鸿

(浙江大学电气工程学院,浙江省 杭州市 310027)

Gap Cross-coupling Control for 4-Electromagnet Supported Steel Plate Magnetic Suspension System

LI Qinan, XU Dehong

(College of Electrical Engineering, Zhejiang University, Hangzhou 310027, Zhejiang Province, China)

ABSTRACT: Control aspects of gap synchronized coordination for 4-electromagnet supported steel plate magnetic suspension system were discussed. In order to improve gap dynamic synchronization performance, it was necessary to eliminate effects on gap due to gain parameter, dynamic parameter mismatch between each single magnet suspension system and uncertain disturbances while steel plate was levitated. Based on motion equations of steel plate, one dynamic synchronized control strategy was proposed by introducing both gap and velocity cross coupling control into independent levitation control. To decrease gap contour error, related synchronization error terms were selected and coordination between multi-magnet suspension system was determined to compensate for parameter difference and disturbance influence. Experiments were carried out on the prototype of steel plate magnetic levitation system and experimental results shown the effectiveness of the proposed control method.

KEY WORDS: magnetic suspension; cross coupling control; contour error; synchronized control

摘要:在四电磁铁支撑钢板磁浮系统的气隙同步协调控制 中,为改善气隙动态同步性能,需要消除各单电磁铁系统增 益参数、动态参数不匹配以及悬浮过程中不确定性扰动对各 气隙的影响。基于钢板动力学模型,在单电磁铁悬浮控制基 础上,提出一种动态同步控制策略,引入气隙、速度双重交 叉耦合控制,通过选取相应同步误差以建立多电磁铁系统间 的协调关系,补偿参数差异、扰动所造成的影响,减小气隙 轮廓误差。在一台钢板磁浮装置上进行实验,结果验证了所 提出的气隙动态同步控制的有效性。

关键词:磁悬浮;交叉耦合控制;轮廓误差;同步控制

代传统的接触滚轴支撑,具有广阔的应用前景^[1-5]。 该系统由多个电磁铁组成,就悬浮控制而言,是多 输入多输出耦合系统。

对于多电磁铁磁浮系统控制,传统方法是将多电 磁铁系统简化为多个相同的单电磁铁悬浮系统,进而 根据单电磁铁悬浮系统的性能指标设计相应的控制 律[6-8]。这种独立控制方式难以消除各单电磁铁系统 中传感器测量精度不匹配、电磁铁结构参数不一致等 因素对各气隙动态同步性能的影响,无法实现高性能 的悬浮品质。此外,多电磁铁磁浮系统存在耦合,独 立控制模式下每个单电磁铁悬浮系统并不从其它单 电磁铁悬浮系统获取信息,彼此之间缺少必要的同步 协调机制。因此,独立控制无法调节悬浮过程中不确 定性扰动致使的各气隙不同步。改善气隙动态同步性 能,即减小多电磁铁磁浮系统气隙轮廓误差,是进一 步提高悬浮系统动态特性的重要途径。文献[9]针对双 端电磁悬浮系统,设计了一种基于反馈线性化方法的 解耦控制器。该方法解耦性能依赖系统模型。文献[10] 提出交叉耦合控制, 在双轴联动机床上得到了成功应 用。该控制方法的基本思想是建立多轴间的协调关 系,在改善单轴系统跟踪误差的同时,将其它轴的信 息引入该轴,补偿各轴之间的参数差异所造成的影响 以降低轮廓误差。交叉耦合控制已在多电机传动系 统、多机器人控制系统等领域中得到了应用[11-13]。

本文将交叉耦合控制应用于钢板磁浮系统以 改善多点气隙动态同步性能。基于钢板动力学模 型,在单电磁铁悬浮控制基础上,提出一种气隙、 速度双重交叉耦合控制策略,补偿参数差异、扰动 所造成的影响。在一台钢板磁浮装置上验证所提方 案的有效性,实验结果表明,动态同步控制策略可

0 引言

钢板磁悬浮系统可实现钢板的无接触传输,取

有效改善气隙轮廓误差。

1 4 端磁浮系统模型

1.1 钢板动力学方程

图 1 是钢板磁浮系统实验装置示意图。上端支架 固定有4个电磁铁,下端支架安装相应的气隙传感器。



图 1 4 电磁铁支撑钢板磁浮系统实验装置 Fig. 1 Experimental setup of 4-magnet supported steel plate magnetic suspension system

$\left[\Delta \ddot{y}_{1}\right]$	$\left[-1/m-1/m_{\theta}-1/m_{\phi}\right]$	$-1/m + 1/m_{\theta} - 1/m_{\varphi}$
$\Delta \ddot{y}_2$	$-1/m + 1/m_{\theta} - 1/m_{\phi}$	$-1/m - 1/m_{\theta} - 1/m_{\phi}$
$\left \Delta \ddot{y}_{3} \right ^{=}$	$-1/m - 1/m_{\theta} + 1/m_{\phi}$	$-1/m + 1/m_{\theta} + 1/m_{\phi}$
$\left\lfloor \Delta \ddot{y}_4 \right\rfloor$	$-1/m + 1/m_{\theta} + 1/m_{\phi}$	$-1/m - 1/m_{\theta} + 1/m_{\phi}$

式中:m为悬浮体质量; m_{θ} 为滚动模式等效质量; m_{φ} 为俯仰模式等效质量;符号" Δ "表示各变量标称值附近的微小变化,下同。

1.2 电磁特性方程

单电磁铁悬浮系统电磁特性^[17]小信号方程可 表示为

$$\begin{cases} \Delta u = R\Delta i + L_0 \Delta \dot{i} - k_i \Delta \dot{y} \\ \Delta f = k_i \Delta i - k_y \Delta y \end{cases}$$
(2)

稳定悬浮时,钢板重力由各电磁铁所提供的电磁力 $f_j(j=1,2,3,4)$ 平衡,如图 2 所示。图中, y_j 表示各电磁铁磁极表面与钢板间的气隙; y_j^* 为标称气隙; Δy_j 为标称气隙附近的微小气隙变化量。





将钢板的运动状态按照刚体自由度分解为竖 直(y 轴平动),滚动(z 轴转动),俯仰(x 轴转动)3 个 模式,可得电磁力到加速度变换矩阵^[14-16],如式(1) 所示:

$$\begin{array}{ccc} -1/m - 1/m_{\theta} + 1/m_{\varphi} & -1/m + 1/m_{\theta} + 1/m_{\varphi} \\ -1/m + 1/m_{\theta} + 1/m_{\varphi} & -1/m - 1/m_{\theta} + 1/m_{\varphi} \\ -1/m - 1/m_{\theta} - 1/m_{\varphi} & -1/m + 1/m_{\theta} - 1/m_{\varphi} \\ -1/m + 1/m_{\theta} - 1/m_{\varphi} & -1/m - 1/m_{\theta} - 1/m_{\varphi} \end{array} \begin{bmatrix} \Delta f_{1} \\ \Delta f_{2} \\ \Delta f_{3} \\ \Delta f_{4} \end{bmatrix}$$
(1)

式中: R 为电磁铁绕组电阻; L_0 为等效电感; Δi 为 稳态工作点处电流变化量; Δu 为电磁铁绕组端压变 化量; k_i 、 k_v 分别为力–电流系数和力–气隙系数。

1.3 悬浮系统开环动态描述

相应的悬浮系统开环动态框图如图3所示。

控制输入 $u=[\Delta u_1 \ \Delta u_2 \ \Delta u_3 \ \Delta u_4]^T$, 系统输出 $y=[\Delta y_1 \ \Delta y_2 \ \Delta y_3 \ \Delta y_4]^T$, 即被控对象是一个 4 输入 4 输出耦合系统。







2 同步控制策略

2.1 同步误差选取

气隙同步控制目标可定义为

$$\frac{y_1}{y_1} = \frac{y_2}{y_2} = \frac{y_3}{y_3} = \frac{y_4}{y_4}$$
(3)

式中 y_i^{*} (i=1, 2, 3, 4)为各气隙期望值。当气隙满足

式(3)约束条件时,各气隙将按照相同的轨迹变化。 同步控制目标可分解为如下子目标:

$$\frac{y_i}{y_i^*} = \frac{y_{i+1}}{y_{i+1}^*} = \frac{y_{i-1}}{y_{i-1}^*}$$
(4)

与子目标对应的同步函数可表示为

$$f_i(y_i, y_{i+1}, y_{i-1}) = 2\frac{y_i}{y_i} - \frac{y_{i+1}}{y_{i+1}} - \frac{y_{i+1}}{y_{i-1}} = 0$$
(5)

令 $e_i = y_i - y_i^*$ 为各气隙跟踪误差,将上述同步 函数泰勒级数展开(保留一阶项),有

$$\frac{\partial f_i}{\partial y_i}\Big|_{y_i^*} e_i + \frac{\partial f_i}{\partial y_{i+1}}\Big|_{y_{i+1}^*} e_{i+1} + \frac{\partial f_i}{\partial y_i}\Big|_{y_{i-1}^*} e_{i-1} = 0$$
(6)

$$\vec{\mathrm{x}} \oplus : \left. \frac{\partial f_i}{\partial y_i} \right|_{y_i^*} = \frac{2}{y_i^*}; \left. \frac{\partial f_i}{\partial y_{i+1}} \right|_{y_{i+1}^*} = -\frac{1}{y_{i+1}^*}; \left. \frac{\partial f_i}{\partial y_{i-1}} \right|_{y_{i-1}^*} = -\frac{1}{y_{i-1}^*}$$

由式(6)可得气隙同步误差可表示为

$$\varepsilon_{i} = \frac{2}{y_{i}^{*}} e_{i} - \frac{1}{y_{i+1}^{*}} e_{i+1} - \frac{1}{y_{i-1}^{*}} e_{i-1}$$
(7)

当各气隙期望值均相同时,即 $y_i^* = y^*$,控制目标可简化为 $y_1=y_2=y_3=y_4$ 。此时,气隙同步误差可简化为

$$\varepsilon_i' = 2y_i - y_{i+1} - y_{i-1} \tag{8}$$

忽略钢板形变,钢板满足超静定约束,有 y1+y4=y2+y3,即钢板磁浮系统可视为3自由度系统, 尽管系统为4输出,只需对其中3个气隙进行交叉 耦合控制。相应的气隙同步误差为

$$\boldsymbol{\varepsilon}_{p} = \begin{bmatrix} \varepsilon_{1} \\ \varepsilon_{2} \\ \varepsilon_{3} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 2 & -1 & -1 \\ -1 & 2 & -1 \\ -1 & -1 & 2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} y_{1} \\ y_{2} \\ y_{3} \end{bmatrix}$$
(9)

2.2 交叉耦合控制

气隙交叉耦合项的引入,一方面可改善气隙同 步性能,另一方面致使悬浮系统阻尼降低,气隙超 调增大。考虑到速度信号是磁浮系统阻尼的主要来 源,可引入速度交叉耦合项,克服单一使用气隙交 叉耦合带来的弊端。

相应的速度同步误差 ε_v 为 $\varepsilon_v = \dot{\varepsilon}_p$,合成同步误 差 $\varepsilon_s = \varepsilon_p + \varepsilon_v$ 。同步误差经由交叉耦合控制器后可得到 相应的耦合项,将其叠加至原独立控制输入 $u = [u_1$ $u_2 u_3 u_4]^T$,便可构成交叉耦合控制 $u' = [u'_1 u'_2 u'_3 u'_4]^T$,即 $u' = u + k_s \varepsilon_s$ 。其中, k_s 为交叉耦合控制器增益。 如图 4 所示。

单电磁铁悬浮控制律 u 采用气隙-速度状态反馈。考虑到电流反馈很大程度上降低了电感时间常数,可在控制中叠加扰动量 ΔI_d 以等效实际外力扰



图 4 交叉耦合控制框图

Fig. 4 Block diagram of cross-coupling control 动, 如式(10)所示:

$$\begin{cases} \Delta u_{1}'(s) = [\Delta y_{1}(s) - \Delta y_{1}^{*}/s]k_{p} + s\Delta y_{1}(s)k_{v} + \\ \Delta I_{1d}(s) + \varepsilon_{s1}(s)k_{s} \\ \Delta u_{2}'(s) = [\Delta y_{2}(s) - \Delta y_{2}^{*}/s]k_{p} + s\Delta y_{2}(s)k_{v} + \\ \Delta I_{2d}(s) + \varepsilon_{s2}(s)k_{s} \end{cases}$$

$$\{ \Delta u_{3}'(s) = [\Delta y_{3}(s) - \frac{\Delta y_{3}^{*}}{s}]k_{p} + s\Delta y_{3}(s)k_{v} + \\ \Delta I_{3d}(s) + \varepsilon_{s3}(s)k_{s} \\ \Delta u_{4}'(s) = [\Delta y_{4}(s) - \frac{\Delta y_{4}^{*}}{s}]k_{p} + s\Delta y_{4}(s)k_{v} + \Delta I_{4d}(s) \end{cases}$$

$$(10)$$

式中 kp, kv 分别为气隙、速度反馈增益。

2.3 闭环稳定性

由式(10)和悬浮系统开环动态可得到悬浮系统 闭环输出,如式(11)所示:

$$\begin{bmatrix} \Delta y_{1}(s) \\ \Delta y_{2}(s) \\ \Delta y_{3}(s) \\ \Delta y_{4}(s) \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} G_{11}^{c}(s) & G_{12}^{c}(s) & G_{13}^{c}(s) & G_{14}^{c}(s) \\ G_{21}^{c}(s) & G_{22}^{c}(s) & G_{23}^{c}(s) & G_{24}^{c}(s) \\ G_{31}^{c}(s) & G_{32}^{c}(s) & G_{33}^{c}(s) & G_{34}^{c}(s) \\ G_{41}^{c}(s) & G_{42}^{c}(s) & G_{43}^{c}(s) & G_{44}^{c}(s) \end{bmatrix} \\ \begin{bmatrix} \Delta I_{d1}(s) \\ \Delta I_{d2}(s) \\ \Delta I_{d3}(s) \\ \Delta I_{d4}(s) \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} G_{c}(s) & 0 & 0 & 0 \\ 0 & G_{c}(s) & 0 & 0 \\ 0 & 0 & G_{c}(s) & 0 \\ 0 & 0 & 0 & G_{c}(s) \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \Delta y^{*}(s) \\ \Delta y^{*}(s) \\ \Delta y^{*}(s) \\ \Delta y^{*}(s) \\ \Delta y^{*}(s) \end{bmatrix}$$
(11)

式中: $G_c(s)$ 为气隙给定到输出的传递函数; $G_{ij}^c(s)$ 为 扰动到输出的传递函数(i, j=1, 2, 3, 4)。 $G_c(s)$ 可由 式(12)计算:

$$G_{c}(s) = \frac{4k_{p}k_{i}/(mL_{0})}{s^{3} + Rs^{2}/L_{0} + (4k_{i}k_{v}s + 4k_{i}k_{p} - 4k_{v}R)/mL_{0}} (12)$$

引入交叉耦合控制后,闭环系统特征方程组为

$$\begin{cases} s^{3} + \frac{R}{L_{0}}s^{2} + \frac{4k_{i}k_{v}}{mL_{0}}s + \frac{4k_{i}k_{p} - 4k_{y}R}{mL_{0}} = 0\\ s^{3} + \frac{R}{L_{0}}s^{2} + \frac{4k_{i}(k_{v} + 4k_{s})}{m_{\theta}L_{0}}s + \frac{4k_{i}(k_{p} + 4k_{s}) - 4k_{y}R}{m_{\theta}L_{0}} = 0 (13)\\ s^{3} + \frac{R}{L_{0}}s^{2} + \frac{4k_{i}(k_{v} + 2k_{s})}{m_{\varphi}L_{0}}s + \frac{4k_{i}(k_{p} + 2k_{s}) - 4k_{y}R}{m_{\varphi}L_{0}} = 0 \end{cases}$$

式(13)中第1式等同于独立控制时单点悬浮控 制系统闭环特征方程,稳定性同单点稳定约束条件 一致,有

$$\begin{cases} k_p > k_y R / k_i \\ k_v > \frac{k_i k_p L_0 - k_y R L_0}{R k_i} \end{cases}$$
(14)

式(13)中第2、3式的稳定条件可表示为

$$\begin{cases} Rk_{v}k_{i} - (k_{p}k_{i}L_{0} - k_{y}RL_{0}) + 4k_{s}k_{i}(R - L_{0}) > 0\\ Rk_{v}k_{i} - (k_{p}k_{i}L_{0} - k_{y}RL_{0}) + 2k_{s}k_{i}(R - L_{0}) > 0 \end{cases}$$
(15)

由式(15)可知,引入交叉耦合控制后,在满足 单点悬浮控制约束的基础上,只需 *R*>L₀,系统便可 保持稳定。对于实际钢板磁浮系统,电磁铁绕组电 阻 *R* 大于电感 L₀,即气隙、速度双重交叉耦合控制 的引入,并不影响原独立控制的闭环稳定性。因此, 由式(14)得到的 *k_p、k_v* 不再调整,调节交叉耦合控 制参数 *k_s*即可。式(14)和式(15)是引入交叉耦合控 制后完整的闭环系统稳定性条件。

2.4 稳态气隙同步误差

以气隙同步误差ε₁为例。悬浮系统存在静扰动时,由式(8)和式(11)可得稳态气隙同步误差:

$$\begin{vmatrix} E_{s}^{1} = E_{s(1-2)} + E_{s(1-3)} \\ E_{s(1-2)} = \frac{-k_{i}(I_{d1} - I_{d2} + I_{d3} - I_{d4})}{2[k_{i}(k_{p} + 4k_{s}) - k_{y}R]} \\ E_{s(1-3)} = \frac{-k_{i}(I_{d1} + I_{d2} - I_{d3} - I_{d4})}{2[k_{i}(k_{p} + 2k_{s}) - k_{y}R]}$$
(16)

式中 E_s^1 , $E_{s(1-2)}$, $E_{s(1-3)}$ 分别表示气隙同步误差 ε_1 稳态值, 气隙 1 与气隙 2, 气隙 1 与气隙 3 之间的稳态误差。由式(16)可知, 同无交叉耦合控制($k_s=0$)相比, 交叉耦合控制可减小扰动引起的各气隙差异。

3 实验验证

3.1 实验条件

悬浮系统的主要实验参数如表1所示。

Tah 1	Main nara	meters of the suspension	sytstem
	表1	悬浮系统主要参数	

钢板质量 m/kg	悬浮气隙 y ₀ /m	m开关频率 <i>f</i> s/kHz	直流母线电压 U _{dc} /V
8	8	20	96

将气隙响应带宽设定在 8 Hz 附近,阻尼比 0.7。 独立控制器参数: k_p =10, k_v =40。交叉耦合控制器 参数 k_s 的选择需考虑系统带宽、噪声干扰等因素, 在实验中调试确定 k_s =12。

3.2 参数匹配

图 5(a)所示为采用独立控制方式时气隙阶跃响

应波形。由于各单电磁铁悬浮系统不能完全匹配, 故气隙波形并不一致。

采用交叉耦合控制后气隙波形如图 5(b)所示。 可见,各气隙运动轨迹非常接近,各单电磁铁系统 匹配程度得以增强,气隙同步性能得到改善。



Fig. 5 Comparison of gap waveforms

3.3 扰动影响

按照扰动力作用在钢板上位置的不同,扰动可 分为点扰动、线扰动、面扰动3类,如图6所示。



图 6 扰动作用位置

Fig. 6 Location of disturbance

点扰动即单一扰动力作用在钢板上,位置可以 是1、2、3,4中任意一点。

线扰动即同时有 2 个扰动力作用,位置组合可 以是 1--2, 1--3, 1--4, 2---3, 2---4, 3---4。

面扰动情况为 3 个扰动力同时作用, 位置组合 有 1-2-3, 1-2-4, 1-3-4, 2-3-4。

为不失一般性,分别选取 1,1—2,1—2—3 作为点、线、面扰动作用位置。钢板已稳定悬浮后, 对选取位置处的电磁铁施加扰动,测试各点气隙的 动态同步性能。扰动量由静扰动和正弦扰动组成, $\Delta I_d=1+\sin(2\pi ft)$,其中正弦扰动量频率 f=20 Hz。

 点扰动情况。电磁铁 1 施加扰动。独立控制时,各气隙波形 y1、y2、y3、y4 及轮廓误差波形 ε1、ε2、ε3 如图 7(a)、(c)所示,采用交叉耦合控制时,相应实验波形如图 7(b)、(d)所示。

可见,在点扰动工况下,独立控制时气隙1和 气隙4显著偏离,轮廓误差较大;交叉耦合控制时 各气隙较为接近,轮廓误差减小。

2) 线扰动情况。电磁铁 1—2 施加扰动力。独 立控制时,各气隙波形及轮廓误差波形如图 8(a)、 (c)所示,采用交叉耦合控制后波形如图 8(b)、(d) 所示。



在线扰动工况下,独立控制时气隙 1、2 与气隙 3、4 产生偏离,导致较大的轮廓误差; 交叉耦 合控制时各气隙趋于一致,轮廓误差减小。

3) 面扰动情况。电磁铁 1—2—3 施加扰动力。 独立控制时,各气隙波形及轮廓误差波形如图 9(a)、 (c)所示,采用交叉耦合控制后波形如图 9(b)、(d) 所示。





图 9 面扰动(1—2—3)测试

Fig. 9 Disturbance test at position 1-2-3

可见,在面扰动工况下,独立控制时气隙1、2、 3 显著偏离气隙4,轮廓误差较大;采用交叉耦合 控制后各气隙偏离程度减小,轮廓误差减小。

由点扰动、线扰动及面扰动3组测试结果可知, 同独立控制相比,交叉耦合控制均可有效减小气隙 同步误差,改善气隙动态同步性能。

4 结论

本文提出一种气隙、速度双重交叉耦合控制方 法以改善四电磁铁支撑钢板磁浮系统气隙同步性 能。实验结果表明,该方法可以补偿参数差异、扰 动所造成的影响,减小气隙轮廓误差。本文所提出 的控制算法易于实现,对探索、构建多电磁铁支撑 磁浮系统气隙同步控制策略具有一定的指导价值。

参考文献

- Ebihara D, Kawaguchi H, Muraguchi Y, et al. Transportation technique for magnetically levitated thin iron plates[J]. IEEE Trans. on Magnetics, 1993, 29(6): 2974-2976.
- [2] Nakagawa T, Hama M, Furukawa T. Study of magnetic levitation technique applied to steel plate production line[J]. IEEE Trans. on Magnetics, 2000, 36(5): 3686-3689.
- [3] Fujisaki K, Ueyama T, Wajima K. Electromagnets applied to thin steel plate[J]. IEEE Trans. on Magnetics, 1996, 32(5): 5058-5060.
- [4] Hayashiya H, Araki N, Paddision J, et al. Magnetic levitation of a flexible steel plate with a vibration suppressing magnet[J]. IEEE Trans. on Magnetics, 1996, 32(5): 5052-5054.
- [5] 徐德鸿,吴长春,封伟,等.基于H_∞理论的薄钢板磁浮控制研究
 [J]. 电工技术学报,2000,15(4):71-75.
 Xu Dehong, Wu Changchun, Feng Wei, et al. Electromagnetic suspension of thin steel plate with H_∞ control[J]. Transactions of China Electrotechnical Society, 2000, 15(4): 71-75(in Chinese).
- [6] Sinha P K, Pechev A N. Model reference adaptive control of a maglev system with stable maximum descent criterion[J]. Automatica, 1999, 35(8): 1457-1465.
- [7] Maggiore M, Becerril R. Modelling and control design for a magnetic levitation system[J]. International Journal of Control, 2004, 77(10): 964-977.
- [8] Gottzein E, Brock K H. Control aspects of a tracked magnetic levitation high speed test vehicle[J]. Automatica, 1977, 13(3): 205-223.
- [9] Liu Desheng, Li Jie, Zhang Kun. Design of nonlinear decoupling

controller for double-electromagnet suspension system[J]. Acta Automatica Sinica, 2006, 32(3): 321-328.

- [10] Koren Y. Cross-coupled biaxial computer control for manufacturing systems[J]. Journal of Dynamic Systems, Measurement and Control, Transactions of ASME, 1980, 102(4): 265-272.
- [11] 赵希梅,郭庆鼎.数控机床多轴联动伺服电机的零相位自适应鲁 棒交叉耦合控制[J].中国电机工程学报,2008,28(12):129-133.
 Zhao Ximei, Guo Qingding. Zero phase adaptive robust cross coupling control for NC machine multiple linked servo motor
 [J]. Proceedings of the CSEE, 2008, 28(12): 129-133(in Chinese).
- [12] 郭庆鼎,蓝益鹏.双位置驱动直线伺服电机三重动态同步控制
 [J].电工技术学报,2003,18(1): 39-42.
 Guo Qingding, Lan Yipeng. Three variables dynamically synchronized control for double position drive with linear servo motors[J]. Transactions of China Electrotechnical Society, 2003, 18(1): 39-42(in Chinese).
- [13] 杨亚辉,苏玉鑫,张立科,等.机器人系统同步协调自适应控制
 [J].系统仿真学报,2008,20(1):117-123.
 Yang Yahui, Su Yuxin, Zhang Like, et al. Adaptive synchronized control of robot manipulators[J]. Journal of System Simulation,2008, 20(1): 117-123(in Chinese).
- [14] 杨泉林. 磁悬浮实验列车模型的解耦控制系统[J]. 自动化学报, 1989, 15(1): 23-29.

Yang Quanlin. The decoupled control system of the magnetic suspension test vehicle model[J]. Acta Automatica Sinica, 1989,

15(1): 23-29(in Chinese).

 [15] 森下明平,明石正邦,小豆沢照男.多点支持式剛体磁気浮上車 両のゼロパワー制御[J]. 電気学会論文誌 D, 2000, 120(4): 509-519.
 Morishita M, Akashi M, Azukizawa T. Zero-power control for maglev system of a rigid body vahiala with multi-suggended points[1]. IEEE

system of a rigid body vehicle with multi-suspended points[J]. IEEJ Trans. on Industry Applications, 2000, 120(4): 509-519(in Japanese).

- [16] 山村昌,大西公平,正田英介.吸引力形常電導磁気浮上台車の 制御系理論[J].電気学会論文誌 B, 1979, 99(11): 752-759.
 Yamanaura S, Ohnishi K, Masada E. Theory of control system of electromagnetically levitated bogie truck[J]. IEEJ Trans. on Power and Energy, 1979, 99(11): 752-759(in Japanese).
- [17] Sinha P K. Electromagnetic suspension: dynamics and control [M]. London: Peter Peregrinus Ltd., 1987: 52-89.



收稿日期: 2010-08-10。 作者简介:

李奇南(1981),男,博士研究生,主要研究方向为电磁悬浮控制技术,lqn1981@zju.edu.cn; 徐德鸿(1961),男,教授,博士生导师,主要

从事高频电力电子技术,基于电力电子技术的电力 品质先进控制等方面的研究。

李奇南

(责任编辑 王剑乔)