重型数控机床热误差的分离与建模

崔岗卫,高 栋,姚英学

(哈尔滨工业大学 机电工程学院,150001 哈尔滨)

摘 要:为解决重型数控机床热误差严重的问题,提出一种基于线性回归的热误差分离和建模方法.对机床的几何误差与热误差进行分离,得到相应的热误差参数;结合主因素和互不相关等温度传感器优化布置策略,选出相应的热误差关键点;采用线性回归理论进行热误差的建模.在一台型号为TK6920的重型数控落地铣镗床上进行了立柱热倾斜误差补偿实验.结果表明:利用所建立的热误差模型进行补偿,立柱在 X和 W方向的直线度误差分别由0.45 mm 和0.25 mm 降到了0.13 mm 和0.09 mm,补偿率分别为71%和64%.采用误差补偿技术可降低重型数控机床的热误差,从而提高其加工精度. 关键词:重型数控机床;热误差;误差分离;误差建模;误差补偿

中图分类号: TG502.13 文献标志码: A 文章编号: 0367-6234(2012)09-0051-06

Thermal error separating and modeling for heavy-duty CNC machine tools

CUI Gang-wei, GAO Dong, YAO Ying-xue

(School of Mechatronics Engineering, Harbin Institute of Technology, 150001 Harbin, China)

Abstract: To solve the problem of thermal error of heavy-duty CNC machine tools, a thermal error separating and modeling approach based on linear regression theory is proposed. Firstly, the thermal errors are separated from geometric error to get thermal error parameters. Secondly, based on temperature sensors optimizing distribution strategies, like main factor strategy and irrelevance strategy, the key points of thermal errors are selected. Finally, a multiple linear regression model is constructed for thermal errors, and an experiment is carried out on a TK6920 heavy-duty CNC floor-type boring and milling machine tool, and the results indicate that the thermal error of column is reduced from 0.45 mm and 0.25 mm to 0.13 mm and 0.09 mm in X and W directions, that is 71% and 64% of thermal error can be compensated with this model. Error compensation technology can reduce the thermal error of heavy-duty CNC machine tools, therefore the manufacturing precision can be improved.

Key words: heavy-duty CNC machine tools; thermal error; error separating; error modeling; error compensation

数控机床在加工过程中,会因各种误差因素 的影响而使机床的加工精度下降,其中热误差占 机床总误差的40%~70%左右^[1],成为影响机床 加工精度最主要的因素之一.而重型数控机床因 其质量和惯量大,驱动系统所需功率较大,零部件

- 基金项目:国家科技重大专项资助(2009ZX04014-025).
- 作者简介: 崔岗卫(1980—),男,博士研究生; 高 栋(1970—),男,教授,博士生导师; 姚英学(1962—),男,教授,博士生导师.
- 通信作者:高 栋, gaodong@ hit. edu. cn.

发热较为严重,热误差尤为明显.针对机床普遍存 在的热误差现象,国内外很早就进行了研究,目前 关于热误差建模的方法主要有理论建模^[1-3]和试 验建模^[4-5]两种.因机床结构、热源形式以及工作 状况复杂多样,所以理论建模方法在实际工程中 很难应用.试验建模是基于大量的实验数据,假定 机床热误差可以看作是机床表面某些关键离散点 温度的函数.将机床表面某些点的温度变化量作 为输入,机床的热误差作为输出,通过各种理论, 比如神经网络^[6-9]、多元线性回归^[10-11]、灰色理 论、时间序列^[12]和支持矢量机^[13]等方法来建立 热误差模型.目前,各种建模方法主要研究的是普

收稿日期: 2011 - 10 - 24.

通机床,重型数控机床这方面的研究罕见报道.

本文采用试验建模方法,首先对机床的温度 和热误差进行大量的测量试验;然后采用有关优 化策略筛选用于建模的温度传感器数量和位置; 对测量误差进行分离,获得热误差参数;最后利用 筛选出的热关键点处的温度变量作为模型输入, 分离出的热误差参数作为模型输出,建立热误差 模型并进行实验验证.

1 机床温度场及热误差的测量

1.1 温度传感器的初始布置

在机床热误差的补偿中,温度测点的布置是 关键和难点.对于温度传感器的初始布置,一般遵 循以下原则^[14]:1)温度传感器的数量应多于内 部热源的数量;2)传感器应尽量靠近热源;3)为 获取最佳的传感器数目和位置,初期的测量实验 应设置尽量多的测量点,以保证不丢失重要信息; 4)最后的选择结果应来自测量数据处理分析和 建模预测实验.

对于本文所研究的重型数控落地铣镗床,在 综合考虑其结构形式、热源分布等因素的基础上, 结合上述原则,如图1所示,在机床上布置了15个 温度传感器: θ_1 – 主轴前轴承处滑枕外表面; θ_2 – W轴油膜处的刮油板; θ_3 – 滑座表面(作为参考温 度); θ_4 – Y轴油膜处刮油板; θ_5 – Z轴进给丝杠螺 母; $\theta_6 ~ \theta_{10}$:立柱上光栅尺附近均布5个温度传感 器; θ_{11} – Y轴进给丝杠螺母; θ_{12} – X轴进给齿轮端 盖; θ_{13} – W轴进给丝杠螺母; θ_{14} – 液压油; θ_{15} – X 进给电机轴承端盖.



图1 温度传感器初始布置

1.2 温度场的测量

为实时测量并采集温度数据,本文选用铂电 阻温度传感器 Pt100 和 15 路温度巡检仪.实验结 果表明 θ_5 的温度最高,7 h 后可达 37.1 $^{\circ}$,温升 高达16.7 ℃,这是由于该处靠近镗轴的支撑轴承 这一热源,当主轴高速旋转时将会产生大量的热, 同时该处位于滑枕内部;立柱上的5 个温度传感 器的测量数据变化最小,这跟立柱远离热源,同时 结构尺寸较大,散热条件良好有关; θ₁ 和 θ₂ 的温 升也较大,因其靠近主轴轴承这一热源;滑枕进给 丝杠螺母的温度也较高,因其距离铣轴后轴承这 一热源较近;其余温度变化较为缓慢.

1.3 热误差的测量

为模拟机床实际工作生热情况,设计以下实验:主轴转速 650 r/min, X、Y、W 轴进给速度1000 mm/min,空载,并且机床在没有液压冷却设备的情况下运行7.5 h 左右,大约每隔1 h 用激光跟踪仪测量一次各进给轴单独运动时的空间坐标误差,同时记下此时各温度传感器的读数.

2 热误差的分离

2.1 误差分离原理

图 2 所示为机床预热不同时间后,滑枕轴 (W轴)定位误差测量结果,图 3 是机床滑枕热关 键点(进给丝杠螺母处,即 θ₁₃)不同时刻下对应 的温度变化曲线.



图 3 滑枕热关键点处不同时刻的温度(θ_{13})变化曲线

可以看出,随着机床温度的升高,定位误差也 在变大.这就是为什么在实际的切削过程中"螺 距误差补偿"的效果并不理想的原因.因其补偿 的只是机床冷态时的定位误差,而实际上在加工 过程中的定位误差是随着机床温度变化而变化 复合误差可看作是温度场和坐标位置的函数.从图2中的误差曲线变化规律可以看出,滑枕轴的定位误差曲线在不同温度下外形轮廓基本保持不变,而只是整个曲线的斜率不同.因此这种复合误差元素可分离成两部分:

$$E(p,\theta) = E_p^G + E_p^\theta.$$
(1)

式(1)中, $E(p,\theta)$ 为空间复合误差元素,坐标位置 p可以是x,y,z或w,温度场向量 $\theta = \{d\theta_1, d\theta_2, \cdots, d\theta_{15}\}^{T}$; E_p^{G} 是几何误差元素部分,它只是坐标位置p的函数,可以采用多项式模型拟合计算; E_p^{θ} 为热误 差元素部分,是温度场 θ 和坐标位置p的函数,并且

$$E_p^{\theta} = S(\theta)p + I(\theta) . \qquad (2)$$

式(2)中 I 表示截距, S 表示斜率.

2.2 重型数控落地铣镗床热误差的分离

针对重型数控落地铣镗床的热误差,分离出 了9项坐标误差.由式(2)知,每一项误差都可用 直线拟合,对应截距和斜率两个参数,可得18项 热误差参数,如表1~3所示.其中 I_{xx} 、 S_{xx} 、 I_{xy} 、 S_{xy} 、 I_{xw} 和 S_{xw} 分别表示机床沿 X 轴运动时 X、Y和 W这3个方向上的热误差截距和斜率; I_{yx} 、 S_{yx} 、 I_{yy} 、 S_{yy} 、 I_{yw} 和 S_{yw} 分别表示机床沿 Y 轴运动时 X、Y和 W这3个方向上的热误差截距和斜率; I_{ux} 、 S_{ux} 、 I_{wy} 、 S_{yy} 、 I_{yw} 和 S_{yw} 分别表示机床沿 W 轴运动时 X、Y和 W 这3个方向上的热误差截距和斜率; I_{ux} 、 S_{ux} 、 I_{wy} 、 S_{wy} 、 I_{ww} 和 S_{ww} 分别表示机床沿 W 轴运动时 X、 Y和W 这3个方向上的热误差截距和斜率.

表1 X 轴热误差参数

t∕ h	I_{xx} / mm	S_{xx}	I_{xy} / mm	S_{xy}	I_{xw} / mm	S_{xw}						
0	0	-5.14E-5	- 3. 57E - 8	3.58E - 10	3. 58E - 10 - 1. 59E - 6							
1.00	-0.02	-6.28E-5	0.004 86	-7.38E-7	-0.043 35	-6.30E -7						
2.00	-0.06	– 7. 37E – 5	-0.005 99	-2.03E-6 -0.067 14		2.54E – 6						
3.00	-0.12	-8.12E -5	-0.003 13	-8.65E-6	-0.090 27	2.48E-6						
4.00	-0.16	– 8. 99E – 5	0.011 38	-1.02E - 5	-0.099 03	1.45E-6						
5.00	-0.18	-9.54E-5	0.005 87	0. 005 87 - 1. 29E - 5		2.97E – 6						
6.00	-0.22	-1.03E-4	0.019 77	0. 019 77 -1. 57E -5 -0. 183 82								
7.00	-0.20	– 1. 10E – 4	3.65E – 6	– 1.85E – 5	-0.207 48	4.17E – 6						
表 2 Y 轴热误差参数												
t∕ h	I_{yx} / mm	S_{yx}	I_{yy} / mm	S_{yy}	I_{yw} / mm	S_{yw}						
0	– 1. 09E – 7	-4.58E -12	0.022 58	4.43E - 6	-4.95E-6	2.87E - 11						
1.00	0.022	1.40E – 5	0.080 92	1.23E – 5	-0.054 04	-4.12E-6						
2.00	0.018	2.63E – 5	0.110 35	0. 110 35 2. 08E - 5 -		– 1. 11E – 5						
3.00	0.045	4.40E – 5	0.164 57	3.13E – 5	-0.145 21	– 1. 58E – 5						
4.00	0.067	5.85E – 5	-0.063 14	3.95E – 5	-0.164 97	– 2. 11E – 5						
5.00	0.092	7.22E – 5	-0.108 65	4.04E – 5	-0.189 31	– 2. 56E – 5						
6.00	0.139	9.01E – 5	0.162 09	5.09E – 5	-0.204 46	– 2. 79E – 5						
7.00	0. 154	9.92E – 5	0.263 03	5.96E – 5	-0.229 07	- 3. 12E - 5						
表 3 W 轴热误差参数												
t∕ h	I_{wx} / mm	S_{wx}	I_{wy} / mm	S_{wy}	I_{ww} /mm	S_{ww}						
0	2.74E – 7	3.90E - 10	4.49E – 6	1.76E – 9	0.003 45	-4.40E-5						
1.00	-0.03	2.11E – 5	0.002 82	– 2. 76E – 5	0.044 63	-6.91E-5						
1.70	-0.08	1.99E – 5	-0.005 95	-4.38E-5	0.066 11	-9.78E-5						
2.50	-0.12	1.24E – 5	0.004 79	0. 004 79 - 3. 22E - 5 0. 064		-1.11E-4						
3.30	-0.14	3.18E – 5	0.013 89	0. 013 89 -2. 72E -5 0. 073 22		– 1. 21 E – 4						
4.20	-0.17	3.40E – 5	0.026 75	0. 026 75 -1. 93E - 5		– 1. 26E – 4						
5.00	-0.20	3.42E – 5	0.041 32	-1.81 E - 5	0. 131 29	-1.33E-4						
6.00	-0.24	2.65E – 5	0.042 11	– 2. 59E – 5	0.087 66	– 1. 26E – 4						
6.70	-0.26	2. 59E – 5	0.056 66	-2.90E -5	0.10374	-1.34E -4						
7.50	-0.27	4.04E – 5	0.079 87	-2.03E-5	0.102 88	-1.42E-4						

3 热关键点的筛选

一般来说,温度测点选取得越多,模型的预测结果越精确,但是成本也会随之增加,并且往往由

于变量间的耦合作用,反而会降低模型精度;相反,若温度测点过少,不能全面的反映机床的温度场信息,在模型中会丢失重要的温度变量.故测温点位置和数量选取正确与否,直接影响热误差模

型的精度和补偿效果.

对于机床上温度传感器的优化布置,杨建国 等^[15]提出了6种策略:1)主因素策略;2)能观测 性策略;3)互不相关策略;4)最少布点策略;5)最 大灵敏度策略;6)最近线性策略.本文首先利用 主因素策略,找到影响热误差的主要温度变量;然 后利用互不相关策略,排除相关性较大的冗余温 度变量,剩余的作为热误差建模的输入变量.

3.1 主因素策略

通过比较各温度变量与机床热误差参数间相 关系数的大小,可找到影响热误差的主要温度变 量,即主因素.如表4所示,将每个轴的6个热误差 参数看作一组,比较其相关系数的大小,可知X轴 热误差的主因素: θ_3 、 θ_6 、 θ_{11} 、 θ_{13} 、 θ_{14} 和 θ_{15} ;Y轴热 误差的主因素: θ_3 、 θ_4 、 θ_7 、 θ_8 和 θ_{11} ;W轴热误差的 主因素: θ_1 、 θ_5 和 θ_{13} .

表 4 测点温度与热误差参数之间的相关系数

截距														
和	θ_1	θ_2	θ_3	$ heta_4$	θ_5	θ_6	θ_7	θ_8	θ_9	θ_{10}	θ_{11}	θ_{13}	θ_{14}	θ_{15}
斜率														
I_{xx}	- 0. 88	- 0. 90	- 0. 97	- 0. 96	- 0. 83	- 0. 93	- 0. 97	- 0.96	- 0. 88	0.57	- 0. 95	- 0.96	- 0. 95	- 0. 96
S_{xx}	- 0. 90	- 0. 90	- 0. 98	- 0. 98	- 0. 87	- 0. 97	- 0. 99	- 0. 98	- 0. 91	0.54	- 0. 98	- 0. 97	- 0. 96	- 0. 98
I_{xy}	0.30	0.23	0.42	0.37	0.29	0.46	0.35	0.32	0.37	- 0. 16	0.40	0.36	0.43	0.41
S_{xy}	- 0. 79	- 0. 83	- 0. 90	- 0. 91	- 0.75	- 0. 95	- 0. 93	- 0. 98	- 0. 87	0.45	- 0. 92	- 0. 91	- 0. 89	- 0. 91
I_{xw}	- 0. 83	- 0. 83	- 0. 91	- 0. 94	- 0. 81	- 0. 98	- 0. 98	- 0. 98	- 0. 94	0.47	- 0. 93	- 0. 92	- 0. 93	- 0. 93
S_{xw}	0.72	0.78	0.87	0.77	0.75	0.86	0.88	0.88	0.78	- 0. 38	0.87	0.89	0.86	0.86
I_{yx}	0.72	0.51	0.98	0.89	0.68	0.79	0.98	0.97	0.99	0.98	0.93	0.88	0.82	0.94
S_{yx}	0.83	0.40	1.00	0.96	0.78	0.84	1.00	1.00	0.99	0.99	0.99	0.96	0.90	0.98
I_{yy}	0.18	0.02	0.27	0.25	0.20	- 0. 16	0.27	0.23	0.26	0.28	0.22	0.17	0.32	0.18
S_{yy}	0.86	0.34	0.99	0.97	0.81	0.79	0.99	0.99	0.96	0.98	0.99	0.97	0.92	0.98
I_{yw}	- 0. 93	- 0. 22	- 0. 97	- 1.00	- 0. 89	- 0. 83	- 0. 97	- 0. 97	- 0. 93	- 0. 94	- 1.00	- 0. 99	- 0. 97	- 0. 98
S_{yw}	- 0. 88	- 0. 34	- 0. 99	- 0. 98	- 0. 82	- 0. 86	- 0. 99	- 0. 99	- 0. 77	- 0. 77	- 1.00	- 0. 98	- 0. 93	- 0. 98
I_{wx}	- 0. 89	- 0. 98	- 0. 94	- 0. 98	- 0. 80	- 0. 96	- 0. 99	- 0. 97	- 0. 81	0.36	- 0. 97	- 0. 95	- 0. 81	- 0. 98
S_{wx}	0.82	0.74	0.66	0.81	0.83	0.67	0.73	0.71	0.46	- 0. 45	0.84	0.82	0.67	0.83
I_{wy}	0.68	0.90	0.99	0.84	0.59	0.98	0.97	0.98	0.93	- 0. 04	0.84	0.78	0.80	0.85
S_{wy}	- 0.46	0.01	0.08	- 0. 23	- 0. 59	0.09	- 0. 03	0.05	0.25	0.73	- 0. 26	- 0. 51	0.03	- 0. 22
I_{ww}	0.91	0.85	0.72	0.91	0.88	0.75	0.80	0.76	0.47	- 0. 55	0.91	0.92	0.71	0.91
S_{ww}	- 0. 99	- 0. 91	- 0. 77	- 0. 98	- 0. 93	- 0. 79	- 0. 86	- 0. 83	- 0. 56	0.53	- 0. 98	- 0. 99	- 0. 74	- 0. 98

3.2 互不相关策略

各温度变量间也可能具有一定的相关性,若 将其全部用于热误差建模,由于相关性造成的相 互影响,不仅不能提高模型精度,反而会使热误差 模型的预测精度下降.各温度变量间的相关性一 般采用相关系数来度量.

表5给出了各温度变量间的相关系数.从中

可以看出,各温度变量间的相关系数是不同的:对 于*X*、*Y*、和*W*轴,其各主因素间的相关系数分别大 于 0.75、0.85 和 0.90,说明这些温度变量相关性 较强,可从中选出一个作为代表,综合考虑各种因 素,分别选 θ₁₅、θ₁₁ 和 θ₁₃ 作为*X*、*Y*、和*W*轴的热关 键点.

表 5 各温度变量之间的相关系数

θ	$ heta_1$	θ_2	θ_3	$ heta_4$	θ_5	θ_6	θ_7	$ heta_8$	$ heta_9$	θ_{10}	θ_{11}	θ_{13}	θ_{14}	θ_{15}
θ_1	1.00													
θ_2	0.86	1.00												
θ_3	0.71	0.93	1.00											
$ heta_4$	0.96	0.97	0.86	1.00										
θ_5	0.97	0.74	0.60	0.89	1.00									
θ_6	0.73	0.95	1.00	0.88	0.62	1.00								
θ_7	0.82	0.97	0.98	0.94	0.72	0.99	1.00							
θ_8	0.77	0.96	0.99	0.91	0.66	0.99	0.99	1.00						
θ_9	0.48	0.80	0.95	0.69	0.35	0.93	0.89	0.92	1.00					
θ_{10}	- 0.66	- 0. 29	- 0. 07	- 0. 49	- 0.76	- 0. 11	- 0. 23	- 0. 13	0.18	1.00				
θ_{11}	0.97	0.95	0.86	1.00	0.91	0.88	0.93	0.90	0.68	- 0. 51	1.00			
θ_{13}	0.98	0.94	0.81	0.99	0.92	0.83	0.90	0.86	0.61	- 0. 55	0.99	1.00		
θ_{14}	0.68	0.82	0.82	0.79	0.57	0.83	0.83	0.83	0.75	- 0. 11	0.78	0.76	1.00	
θ_{15}	0.95	0.97	0.87	1.00	0.88	0.89	0.95	0.92	0.70	- 0. 47	1.00	0.99	0.79	1.00

4 机床热误差的线性回归模型

采用多元回归分析方法进行数控机床热误差 建模可以获得较高的预测精度^[16].它是一种用统 计方法建立多输入和单输出关系的数学模型,具 有计算量小、预测精度高等优点.

以图4如所示的重型数控落地铣镗床X轴定位 误差为例,将不同时刻(温度)下热误差的参数即截 距*I*₄和斜率*S*₄绘制成如图5、6所示的曲线.





从图5、6中可以看出,截距 I_{xx} 和斜率 S_{xx} 可看 作温度 θ_{15} 的线性函数. 经拟合计算,并代入式 (2),可得如式(3)所示的X轴定位热误差的数学 模型. 同理可得如式(4) ~ (11)所示的其余热误 差的模型.

 $E_{xx}^{\theta} = (0.\ 000\ 084\ 7\ -\ 0.\ 000\ 007\ 07\theta_{15})x + \\ 0.\ 552\ -\ 0.\ 028\theta_{15}, \qquad (3)$

$$E_{xy}^{\theta} = (4.68 \times 10^{-5} - 2.33 \times 10^{-6} \theta_{15})x - 0.0255 + 0.0012 \theta_{15}.$$
(4)

$$E_{xw}^{\theta} = (-1.04 \times 10^{-5} + 5.23 \times 10^{-7} \theta_{15})x + 0.483 - 0.025\theta$$
(5)

$$E_{yx}^{\theta} = (-2.87 \times 10^{-4} + 1.51 \times 10^{-5} \theta_{11})y - 0.439 + 0.023\theta_{11}$$
(6)

$$E_{yy}^{\theta} = (-1.47 \times 10^{-4} + 8.05 \times 10^{-6} \theta_{11}) y - 0.177 + 0.012 \theta_{11}, \qquad (7)$$

$$E_{yw}^{\theta} = (9.11 \times 10^{-5} - 4.86 \times 10^{-6} \theta_{11})y + 0.615 - 0.034 \theta_{11}, \qquad (8)$$

$$E_{wx}^{\theta} = (-4.14 \times 10^{-5} + 2.36 \times 10^{-6} \theta_{13})w + 0.518 - 0.024 \theta_{13}, \qquad (9)$$

$$E_{wy}^{\theta} = (7.16 \times 10^{-6} - 1.17 \times 10^{-6} \theta_{13}) w - 0.135 + 0.005 \ 8\theta_{13}, \qquad (10)$$
$$E_{ww}^{\theta} = (-1.19 \times 10^{-4} + 8.3 \times 10^{-6} \theta_{13}) w + 0.005 \ \theta_{13} + 0.005 \$$

$$0.164 - 0.008 \ 7\theta_{13}.$$
 (11)

5 实 验

为验证所建立热误差模型的正确性,对一台 型号为 TK6920 的重型数控落地铣镗床进行了立 柱热误差补偿实验.其补偿原理为西门子数控系 统内部的温度补偿模块功能.实验条件为主轴转 速 650 r/min,进给速度 1 000 mm/min,实验时间 为 6.0 ~ 7.5 h,每隔 1 h 左右进行一次测量,测量 仪器为 Leica AT901 - B 激光跟踪仪.实验结果如 图 7 和图 8 所示,从中可以看出,立柱由于距离主 轴箱等发热部分较近,大约 6 h 后 X 方向的直线度 误差在补偿前高达 0.45 mm, Z 方向的直线度 误差也可达 0.25 mm.利用本文所建立的热误差 模型进行补偿后,立柱的 X 向和 Z 向直线度误差 分别降低为 0.13 mm 和 0.09 mm,补偿率分别为 71% 和 64%,说明该方法具有明显的补偿效果.





6 结 论

1) 对重型数控机床的热误差进行了研究,提 出了热误差的分离方法,并对重型数控落地铣镗 床的热误差进行分离,得出了18 项热误差参数.

2) 在理论分析的基础上,结合工程实际经验 给出了重型数控落地铣镗床 15 个温度传感器的 初始布置,结合主因素和互不相关等温度传感器 优化布置策略,选出了相应的热误差关键点,并采 用线性回归理论建立了热误差的数学模型.

3) 对一台型号为 TK6920 的重型数控落地铣 镗床进行立柱热误差补偿实验,证明了所建模型 的有效性,补偿率可达 71%.

参考文献:

- WECK M, MC K P. Reduction and compensation of thermal error in machine tools [J]. Annals of CIRP, 1995, 44(2): 589 - 598.
- [2] ZHAO H T, YANG J G, SHEN J H. Simulation of thermal behavior of a CNC machine tool spindle[J]. International Journal of Machine Tools & Manufacture, 2007, 47: 1003 – 1010.
- [3] KIM S K, CHO D W. Real-time estimation of temperature distribution in a ball-screw system [J]. Internatinal Journal of Machine Tools & Manufacture, 1997, 37 (4): 451-464.
- [4] 项伟宏,郑力,刘大成,等. 机床主轴热误差建模 [J]. 制造技术与机床, 2000, 11: 12-15.

- [5] VELDHUIS S C, ELBESTAWI M A. A strategy for compensation of errors in five-axis machining[J]. Annals of CIRP, 1995, 44(1): 373 – 377.
- [6] CHEN J S Y. Computer-aided accuracy enhancement for multi-axis CNC machine tool[J]. International Journal of Machine Tools & Manufacture, 1995, 35(4): 593 – 605.
- [7]杨庆东.数控机床热误差补偿建模方法[J].制造技术与机床,2000(2):10-15.
- [8] 王福吉, 贾振元, 阳江源, 等. 基于动态模糊神经网络的机床时变定位误差补偿[J]. 机械工程学报, 2011, 47(13): 175-179.
- [9] KANG Y, CHANG C W, HUANG Y, et al. Modification of a neural network utilizing hybrid filters for the compensation of thermal deformation in machine tools [J]. International Journal of Machine Tools & Manufacture, 2007, 47(2): 376 - 387.
- [10]穆塔里夫阿赫迈德,项伟宏,郑力.加工中心主轴 热误差实验分析与建模[J].组合机床与自动化加 工技术,2002(9):15-19.
- [11]王秀山,杨建国,余永昌,等.双转台五轴数控机床
 热误差建模、检测及补偿实验研究[J].中国机械工
 程,2009,20(4):405-408.
- [12]李永祥. 数控机床热误差建模新方法及其应用研究 [D]. 上海:上海交通大学机械与动力工程学院, 2007:1-76.
- [13]林伟青,傅建中,陈子辰,等.数控机床热误差的动态自适应加权最小二乘支持矢量机建模方法[J]. 机械工程学报,2009,45(3):178-182.
- [14] LO C H, YUAN J X, NI J. Optimal temperature variable selection by grouping approach for thermal error modeling and compensation [J]. Internatinal Journal of Machine Tools & Manufacture, 1999, 39: 1383 1396.
- [15]杨建国.数控机床误差综合补偿技术及应用[D]. 上海:上海交通大学机械学院与动力工程学院, 1998:9-62.
- [16] RAMESH R, MANNAN M A. Error compensation in machine tools-a review (part II): thermal Errors [J]. International Journal of Machine Tool & Manufacture, 2000, 40(9): 1257 – 1284.

(编辑 杨 波)