DOI:10.11918/j.issn.0367-6234.201807033

# 面向动作层的三维质量屋优化模型

# 张根保1,3,金传喜2,冉 琰1,王治超2

(1.机械传动国家重点实验室(重庆大学),重庆,400044;

2.重庆大学 机械工程学院 重庆 400044;3.重庆文理学院 机电工程学院 重庆 402160)

摘 要:为解决数控机床多关键质量特性的复杂控制问题,以元动作理论为基础,对传统的二维质量屋(House of Quality, HOQ)进行拓展,建立一种基于影响因素维、元动作单元维以及关键质量特性维的三维质量屋(Three-dimensional House of Quality, THOQ)优化模型.采用蚁群聚类算法(Ant Colony Clustering Algorithms, ACCA)对动作层关键质量特性的影响因素进行筛选,并结合证据推理递归理论(Evidence Reasoning Recursive Theory, ERRT)建立了影响因素自相关矩阵、各个元动作单元关键质量特性与影响因素之间的关联矩阵和元动作单元性能耦合矩阵,基于质量控制成本约束和开发时间约束建立以关键质量特性波动度为目标函数的优化模型,优化得到影响因素的最优值,使动作层关键质量特性波动值最小.以某数控机床的分度转台运动为例进行优化,并通过实验对比验证了该模型的合理性和有效性.

关键词:三维质量屋;元动作单元;关键质量特性;蚁群聚类算法;证据推理递归理论

中图分类号:TH17 文献标志码:A 文章编号:0367-6234(2019)07-0096-07

# Optimization model of three-dimensional house of quality for action layer

ZHANG Genbao<sup>1,3</sup>, JIN Chuanxi<sup>2</sup>, RAN Yan<sup>1</sup>, WANG Zhichao<sup>2</sup>

(1.State Key Laboratory of Mechanical Transmission(Chongqing University), Chongqing 400044, China;

2. College of Mechanical Engineering, Chongqing University, Chongqing 400044, China;

3. College of Mechanical Engineering, Chongqing University of Arts and Sciences, Chongqing 402160, China)

**Abstract**: To solve the complex control problems of multiple key quality characteristics of NC machine tools, based on meta-action theory and two-dimensional House of Quality (HOQ), a three-dimensional House of Quality (THOQ) model with the influencing factors dimension, the meta-action units dimension and the key quality characteristics dimension was established. The action layer factors affecting the key quality characteristics were screened by Ant Colony Clustering Algorithm, and combined with Evidence Reasoning Recursive Theory(ERRT), the autocorrelation matrix of the factors, the correlation matrix between the key quality characteristics and the influencing factors of each meta action unit and performance coupling matrix of meta-action units were established. Based on quality control cost constraint and development time constraint, an optimization model with key quality characteristics fluctuation degree as objective function was established, and the optimal value of the influencing factors were obtained, so that the fluctuation value of the key quality characteristics was minimized. Finally, an example was given to optimize the indexing table motion of a NC machine tool, and the rationality and validity of the model were verified by experiments.

Keywords: three-dimensional house of quality; meta-action unit; key quality characteristic; ant colony clustering algorithm; evidence reasoning recursive theory

在产品设计过程中,元动作单元作为数控机床 整机结构化分解的最小单元,其关键质量特性偏离 目标值所带来的损失将反映到产品关键质量特性波 动所带来的损失<sup>[1]</sup>,所以控制产品设计过程中动作 层关键质量特性的影响因素值,使得关键质量特性波 动值变小,是整机设计质量控制研究的重点和基础.

国家科技重大专项(2016ZX04004-005) 作者简介:张根保(1953—),男,教授,博士生导师 目前,对产品设计过程中多质量波动的研究主 要是针对多关键质量特性的稳健优化设计<sup>[2]</sup>. Yang 等<sup>[3]</sup>采用一种极值分布(Extreme Value Distribution, EVD)的多关键质量特性稳健优化设计方法,利用多 个关键质量特性之间的最大质量损失来解决质量损 失相同的问题. Wan 等<sup>[4]</sup>采用了一种灰色多项式混 沌拓展(Grey Polynomial Chaos Extension, GPCE)方 法处理不确定工程条件下产品多质量特性的变化与 冲突 问题. 林 晓 华 等<sup>[5]</sup> 采 用 一 种 量 词 约 束 (Quantifier Constraint, QC)满足的方法解决了存在 不确定因素 的约束求解问题. 韩云霞等<sup>[6]</sup>采用

收稿日期: 2018-07-04

**基金项目**:国家自然科学基金(51835001);

通信作者: 张根保, gen.bao.zhang@ 263.net

Kriging 模型和稳健优化思想解决了稳健优化设计 中噪声因子和可控因子波动对质量特性影响的问题.以上研究大都是针对影响因素或可控因子与关 键质量特性之间的冲突影响关系,对于特定的优化 问题不具有优势.

本文提出了一种三维质量屋优化的方法,增加 了元动作单元维;采用 ACCA 对动作层影响因素进 行了筛选;利用 ERRT 来协调影响因素、关键质量特 性以及元动作单元三者之间的矛盾冲突;建立了以 关键质量特性波动度为目标函数的优化数学模型, 优化影响因素值,从而优化关键质量特性值.

1 元动作理论基础

# 1.1 FMA 结构化分解模型

根据元动作理论,功能-运动-动作(Function-Movement-Action,FMA)结构化分解就是对机床的功 能谱系进行研究,然后通过功能-运动-动作这样一 个分解过程,将整机功能分解到运动的最小粒 度——元动作<sup>[7]</sup>,分解过程如图1所示.



FMA 的核心思想是将数控机床的功能分成一系列最基本的与功能相对应的动作单元,通过对动

作的性能特性的控制来保证整个数控机床各项功能 和技术特性的实现,分解过程如图 1(a)所示.由于 只是面向动作层的关键质量特性的优化,所以由图 1(a)可以得到端齿盘分度转台运动动作层的 FMA 结构化分解模型,如图 1(b)所示.

### 1.2 元动作单元

元动作单元(Meta-Action Unit, MAU)是指由一 个实现其规定功能的核心零件以及与该零件有支撑 关系的一组零组件装配而成的独立单元,当给其一 个动力源时便能够正常实现元动作的转动或移 动,也可以对其进行独立的试验、测试和其他分析 工作.

从运动学角度看,数控机床功能是将电机等动 力输入转化为部件的加工运动,而元动作是实现数 控机床功能的最基本的动作单元,其功能必然也是 传递运动和力.因此,对于一个典型的元动作设计 单元<sup>[8]</sup>,它应该包含机架、动力输入件、运动输出 件、中间传动件和紧固件5个组成要素,元动作单元 的概念模型、结构模型和装配模型分别如图2(a)、 2(b)和2(c)所示.



2 动作层三维质量屋优化模型

#### 2.1 三维质量屋优化模型

三维质量屋优化模型的3个维度分别为影响因 素维x、元动作单元维y和关键质量特性维z.各维参 数集合的确定过程如下所示:

1) x 的确定. 由于元动作单元是由一组零组件 组成,所以产品设计过程中动作层关键质量特性影响 因素很多,比如零件精度、装配精度等. 此时采用 ACCA<sup>[9]</sup>对所有的影响因素进行筛选,得到因素数 N个,则动作层影响因素集合为  $X = \{x_1, x_2, \dots, x_N\}$ .

2)y的确定. 假设某个运动包括 L 个元动作单元,则元动作单元集合记为  $Y = \{y_1, y_2, \dots, y_k\}$ .

3) z 的确定.数控机床关键质量特性是从产品 的客户需求中提取出来的,假设有 M 个关键质量特 性,则关键质量特性集合为 $Z = \{z_1, z_2, \dots, z_M\}$ .由大 量的提取经验可知,可靠性 R、稳定性 S、精度 P、精 度寿命 A 以及可用性 U是影响数控机床的五大关键 质量特性<sup>[10]</sup>.其中 R 采用平均故障间隔时间 r 来度 量;S 采用机器能力指数 s(机器能力指数<sup>[11]</sup>是指在 工序稳定情况下制造设备所具有的保证产品质量的 能力)来度量,取值必须  $\ge 1.33$ ;P 和 A 则分别采用 精度值 p 和精度寿命值 a 来度量;可用性采用可用度  $u^{[12]}$ 来度量,可用度的取值范围为0  $\sim 1$ ,数值越大, 表明机器的可用性越好.则关键质量特性维的参数 集合为  $Z = \{r, s, p, a, u\}$ .

三维质量屋优化模型的各个坐标轴都确定之 后,建立优化模型如图3所示.



图 3 三维质量屋优化模型



#### 2.2 动作层三维质量屋优化数学模型

动作层三维质量屋优化数学模型是利用 ERRT 得到各影响因素自相关矩阵、各个元动作单元关键 质量特性与影响因素之间的关联矩阵和各个元动作 单元性能之间的耦合矩阵,然后以关键质量特性波 动度为目标函数,并在质量控制成本约束和开发时 间约束下进行优化.

2.2.1 证据推理递归理论

证据推理递归理论<sup>[13]</sup>是一种可对不确定信息 进行表达和合成的推理理论. 是利用信度函数表示 证据,由于信度函数满足半可加性,因此与概率函数 相比,信度函数更能表达信息的"不确定性"和"不 知性".

证据推理递归理论是在建立成员证据信念结构 和团队证据信念结构的情况下,对所有属性的可信 度进行递归融合,从而得到决策团队对目标对象的 评价期望效用值.所以可以采用这种方式评价各影 响因素之间的自相关性、各个元动作单元关键质量 特性与影响因素之间的关联性以及各个元动作单元 性能之间的耦合特性.

2.2.2 影响因素自相关关系函数

动作层影响因素之间存在复杂的耦合依赖关系,建立影响因素自相关关系函数之前,首先需要采用 ERRT 建立影响因素自相关矩阵 **Φ**,建立的具体的步骤如图 4 所示.



#### 图 4 影响因素自相关矩阵 $\Phi$ 的建立流程

Fig. 4 Process of establishing autocorrelation matrix  $\Phi$  of influencing factors

**步骤1** 设定辨识框架. 设定影响因素自相关 关系的评价等级 $G = \{G_1, G_2, G_3, G_4, G_5\} = \{ 强相关,$  $相关, 一般相关, 弱相关, 不相关 \}, 将其看作是辨识$  $框架, 并以数值标度简记为<math>G = \{ 8, 6, 4, 2, 0 \}.$ 

步骤2 建立自相关成员证据信念结构. 按照 评价信息转化规则<sup>[14]</sup>,获得第1位 QFD 专家对在关 键质量特性  $z_i$  影响下,影响因素  $x_j$  与影响因素  $x_k$  之 间的关联强度  $T_{jk}^{l,i}$  的评价信息集  $\Theta_{c_j}(T_{jk}^{l,i})$ ,并由此建 立自相关强度评价的证据信念结构

 $S_{l,i,j_k}(T_{j_k}^{l,i}) \mapsto \{(G_d, \chi_{j_k,d}^{l,i}), d = 1, 2, 3, 4, 5\}.$ 式中 $\chi_{j_k,d}^{l,i}$ 表示关键质量特性 $z_i$ 影响下,第l位专家将 $x_j$ 和 $x_k$ 之间的自相关强度 $T_{j_k}^{l,i}$ 评价为 $G_d$ 的信念度.

**步骤3** 建立自相关团队证据信念结构. 将整 个 QFD 团队对影响因素 x<sub>j</sub> 与影响因素 x<sub>k</sub> 之间的关 联强度 T<sup>i,i</sup> 的评价证据信念结构记为

 $S_{ik}(T^i_{ik}) \mapsto \{ (G_d, \chi^i_{ik,d}), d = 1, 2, 3, 4, 5 \}.$ 

• 99 •

其中: $\mathcal{X}_{jk,d}^{i} = \sum_{l=1}^{L} \mu \vartheta_{l} \mathcal{X}_{jk,d}^{l,i}, \mu$  为自相关类型系数.

步骤4 构建影响因素自相关矩阵.构建在关键质量特性  $z_i$ 影响下的自相关矩阵 $T^i = |T^i_{jk}|_{n \times n}$ ,其中每个元素  $T^i_{jk}$ 都是一个由团队决策的信念结构.相应的,对于关键质量特性 QFD 团队共构建 n 个影响因素自相关矩阵  $T^1$ ,… $T^i$ ,… $T^n$ .

步骤 5 归一化自相关矩阵. 按照加权的方式, 可以得到一个统一的自相关矩阵,其计算公式为:  $T^{o} = \sum_{i=1}^{n} w_{i} T^{i}$ , 且  $T^{o} = |T_{jk}^{o}|_{m \times m}$ 中的每个元素  $T_{jk}^{o}$ 满 足关系式  $T_{jk}^{o} = \sum_{i=1}^{n} w_{i} T_{jk}^{i}$ .

**步骤 6** 自相关关系的融合. 对于统一矩阵  $T^{o}$ 的每个元素  $T^{0}_{\mu}$ 而言,可以采用集合 { $T^{1}_{\mu}$ ,  $T^{2}_{\mu}$ ,…,  $T^{n}_{\mu}$ }作为其属性集合,然后利用证据推理算法获得  $T^{0}_{\mu}$ 的评价值.

步骤7 计算质量特性自相关度. 计算 QFD 团 队对  $T^{0}_{jk}$ 的评价期望  $\theta(T^{0}_{jk}) = \sum_{d=1}^{5} \frac{\chi_{jk,d}}{W_{jk,G}} \times G_{d}$ ,由此可 得影响因素  $x_{j}$  与影响因素  $x_{k}$  之间的相关强度为  $\Omega_{jk} = \theta(T^{0}_{jk})$ .

按以上方式可得动作层的影响因素之间的自相 关矩阵  $\boldsymbol{\Phi}$ ,其中  $x_i$ 和  $x_k$ 的相关强度记为  $\boldsymbol{\Phi}_{ik}$ ,且  $\boldsymbol{\Phi}^{T} = \boldsymbol{\Phi}$ .影响因素对关键质量特性波动的影响分为 越大越好型和越小越好型,为建立统一的度量值,也 为了表示影响因素对关键质量特性波动的影响程 度,引入影响因素改进率的概念.在不考虑影响因 素相互作用的情况下,第 *i* 个影响因素的越大越好 型计划改进率  $\Delta x_{il}$ 和越小越好型计划改进率  $\Delta x_{i2}$ 分 别为式(1)和式(2):

$$\Delta x_{i1} = \frac{x_{i\max} - x_i}{x_{i\max} - x_{i\min}},\tag{1}$$

$$\Delta x_{i2} = \frac{x_i - x_{i\min}}{x_{i\max} - x_{i\min}},$$
(2)

$$0 \leq \Delta x_i \leq 1, \quad i = 1, 2, \cdots, n.$$

然而在实际设计过程中,影响因素之间存在相 互作用关系,一个因素的改变会引起另一个因素的 改变,引入实际改进率  $\Delta x_i^{'}$ 来度量影响因素的波动. 所以需要建立实际改进率和计划改进率之间的函数 关系,故根据非线性关系的线性近似原理<sup>[15]</sup>,可建 立  $x_i$ 的实际改进率  $\Delta x_i^{'}$ 与计划改进率  $\Delta x_i$  的关系表 达式:

$$\Delta x_{i}^{'} = \sum_{k=1}^{n} \Delta x_{i} \Phi_{ik}, i = 1, 2, \cdots, n,$$
写成矩阵形式为

$$\Delta X' = \boldsymbol{\Phi}^{\mathrm{T}} \Delta X = \boldsymbol{\Phi} \Delta X. \tag{3}$$

2.2.3 关键质量特性与影响因素关系函数

建立元动作单元关键质量特性与影响因素之间 的函数关系,必须先得到关键质量特性与影响因素 的关联矩阵Q,令第l个元动作单元的关键质量特性 与影响因素的关联矩阵为 $Q_{l}$ , $q_{lij}$ 为关键质量特性 $z_{li}$ 与影响因素  $x_{j}$ 的关联强度,采用证据推理递归理论 得到的关联矩阵 $Q_{l}$ 的步骤如图 5 所示:



图 5  $z_{li}$ 和  $x_j$ 的关联矩阵  $Q_l$ 的建立流程

Fig.5 Process of establishing the correlation matrix  $Q_l$  of  $z_{li}$ and  $x_i$ 

关联矩阵 **Q**<sub>l</sub> 的建立过程和影响因素自相关矩阵 **Φ** 的建立过程类似,不再赘述,最后得到关联矩阵 **Q**<sub>l</sub>.为表示设计过程中产品质量特性的波动,引入质量特性波动率 z<sub>l</sub> 的概念,质量波动率公式为

$$z_{lj} = \frac{c_{lj} - c_{lj}^*}{c_{lj}^*}, \ j = 1, 2, \cdots, m_l,$$
(4)

其中 c<sub>lj</sub>\*为产品关键质量特性的目标值.

质量特性波动率的减小是通过改进影响因素实现的,故可建立二者之间的函数关系. 与影响因素改进率相同,可以根据非线性关系的线性近似原理, 建立关键质量特性波动率与影响因素的实际改进率 关系表达式

$$z_{lj} = \sum_{i=1}^{n} q_{lij} \Delta x_i^{'}, \quad j = 1, 2, \cdots, m_l,$$

表示成矩阵形式为

$$\boldsymbol{Z}_{l} = \boldsymbol{Q}_{l} \Delta \boldsymbol{X}' = \boldsymbol{Q}_{l} \boldsymbol{\Phi} \Delta \boldsymbol{X}. \tag{5}$$

2.2.4 元动作单元性能耦合矩阵的建立

元动作是一种链式结构,各个元动作单元按照 运动传递的方式进行连接,所以各个元动作性能之 间存在一定的耦合依赖关系,在建立优化数学模型 时,需要考虑这种耦合关系.

元动作单元性能耦合矩阵的建立方式和影响因素自相关矩阵的建立过程相同,通过分析计算可以得到元动作单元性能耦合矩阵为*C*.

2.2.5 优化数学模型的建立

建立优化数学模型首先需要得到关键质量特性 波动度目标函数,然后在质量控制成本约束和开发 时间约束下进行优化.关键质量特性优化数学模型 的建立过程如下所示.

1)目标函数的建立. 以关键质量特性波动度为 目标函数就是考虑各维的冲突关系对动作层多关键 质量特性的影响和最小, 通过模糊层次分析法<sup>[16]</sup> 求得第1个元动作单元关键质量特性的权重向量 *W*<sub>1</sub>,则目标函数为

$$H = C \sum_{l=1}^{L} \sum_{i=1}^{m_l} w_{li} \times z_{li} = C \sum_{l=1}^{L} W_l Q_l \Phi \Delta X.$$

2)质量控制成本约束.考虑影响因素自相关关 系影响的情况下,影响因素改进率与质量控制成本 约束的关系为

$$E(x) = \sum_{i=1}^{n} e_i (\Delta e_i - \sum_{j \neq i}^{n} \Phi_{ij} \Delta x_i \Delta x_j) \leq B,$$
  
$$i = 1, 2, \cdots, n; \quad l = 1, 2, \cdots, L.$$

式中 $e_i$ 为改善第l个影响因素 $x_i$ 的成本.

3) 开发时间约束.考虑影响因素自相关关系影响的情况下,影响因素改进率与开发时间约束的关系为

$$V(x) = \sum_{i=1}^{n} v_i (\Delta x_i - \sum_{j \neq i}^{n} \Phi_{ij} \Delta x_i \Delta x_j) \leq T,$$
  
$$i = 1, 2, \cdots, n; \ l = 1, 2, \cdots, L.$$

式中 v, 为改善第 i 个影响因素 x, 的开发时间.

4)优化数学模型.综上所述,运动层多元关键 质量特性优化数学模型为

min 
$$H = C \sum_{l=1}^{L} W_l Q_l \Phi \Delta X$$
,

s.t.

$$\begin{split} E(x) &= \sum_{i=1}^{n} e_i (\Delta e_i - \sum_{j \neq i}^{n} \varPhi_{ij} \Delta x_i \Delta x_j) \leq B, \\ V(x) &= \sum_{i=1}^{n} v_i (\Delta x_i - \sum_{j \neq i}^{n} \varPhi_{ij} \Delta x_i \Delta x_j) \leq T, \\ i &= 1, 2, \cdots, n; \ l = 1, 2, \cdots, L. \end{split}$$

通过上述优化数学模型的优化,可得动作层影 响因素计划改进率向量

 $\Delta \boldsymbol{x} = (\Delta x_1, \Delta x_2, \cdots, \Delta x_N).$ 

最后可以得到运动层最优影响因素向量以及最优关 键质量特性向量为

$$\begin{aligned} \boldsymbol{X}' &= (x_1^{'}, x_2^{'}, \cdots, x_N^{'}), \\ \boldsymbol{Z}' &= (z_1^{'}, z_2^{'}, \cdots, z_M^{'}). \end{aligned}$$

3 应用实例

以某数控机床 FMA 分解模型中的端齿盘分度 转台运动为例,建立面向动作层的三维质量屋优化 模型,建立过程如下所示: 1) x 的确定. 通过 ACCA 提取到的动作层影响 因素集为  $X = \{$  托架与活塞的同轴度  $x_1$ , 蜗轮的齿形 误差  $x_2$ , 蜗杆的齿距积误差  $x_3$ , 托架套筒的内表面的 表面粗糙度  $x_4$ , 活塞与顶杆的同轴度  $x_5$ , 蜗轮与蜗杆 的垂直度  $x_6 \}$ . 活塞和与托架固联的套筒同轴装配,  $x_1$  会影响托架的位置精度;  $x_2$ 、 $x_3$  和  $x_6$  会影响蜗轮蜗 杆的传动精度、精度寿命以及性能的稳定性;  $x_5$  会影 响顶杆的位置精度; 托架与 O 型圈进行密封装配,  $x_4$ 会影响密封稳定性.

2) y 的确定. 由图 1(b) 可以得到  $Y = \{$ 蜗杆转 动元动作单元 $y_1$ ,蜗轮转动元动作单元 $y_2$ ,回转体转 动元动作单元 $y_3$ ,托架移动元动作单元 $y_4$ ,活塞移动 元动作单元 $y_5$ ,拉爪移动元动作单元 $y_6$ ,顶杆移动元 动作单元 $y_7\}$ .

3) *z*的确定. 由 2.1 节可以得到分度转台运动的 关键质量特性集合  $Z = \{r, s, p, a, u\}$ . 经过对产品客 户需求的提取以及量化,得到分度转台运动的平均 故障间隔时间 r 为1 500 h,机器能力指数 s 为2.2,加 工精度 p 为 0.02 mm,精度寿命 a 为1 800 h,可用度 u 为 0.6,则  $Z = \{1 500 h, 2.2, 0.02 mm, 1 800 h, 0.6\}$ .

确定好三维质量屋的各维参数后,根据实验检 测数据建立面向动作层的三维质量屋多关键质量特 性优化框架模型如图 6 所示.这里给出了  $y_1$ 的质量 屋,采用模糊层次分析法得到:五大关键质量特性的 权重向量  $W_1 = (0.35, 0.12, 0.22, 0.20, 0.11).$ 



图 6 面向分度转台运动的多关键质量特性优化框架模型

Fig.6 Optimization framework model of multiple key quality characteristics for indexing table motion

4) 优化模型的建立. 由图 6 所示,可以通过归 一化处理建立动作层 6 个影响因素之间的自相关 矩阵

	1	0	0	0.20	0	0 ]	
Ф=	0	1	0.33	0	0	0.20	
	0	0.33	1	0	0	0.07	
	0.20	0	0	1	0	0	•
	0	0	0	0	1	0	
	0	0.20	0.07	0	0	1	

根据历史数据与技术人员经验,采用 ERRT 建 立 y<sub>1</sub> 关键质量特性与影响因素之间的关联矩阵

	0	0.09	0.23	0	0	0.21	
	0	0.10	0.21	0	0	0.24	
$Q_1 =$	0	0.06	0.20	0	0	0.25	
	0	0.21	0.21	0	0	0.28	
	0	0.13	0.24	0	0	0.29	

其他元动作单元关键质量特性与影响因素之间 的关联矩阵  $Q_i$  可以采用相同的方法得到.采用 ERRT 可得到元动作单元性能耦合矩阵

	1	0.21	0	0	0	0	0	
	0.21	1	0.31	0	0	0	0	
	0	0.31	1	0.28	0	0	0	
<i>C</i> =	0	0	0.28	1	0	0	0	
	0	0	0	0	1	0.25	0	
	0	0	0	0	0.25	1	0.34	
	0	0	0	0	0	0.34	1	

在总的质量控制成本约束 28 万元和开发时间 5 040 h 的约束下,可以得到端齿盘分度转台运动的 三维质量屋优化数学模型:

OF: min  $H = 0.1035\Delta x_1 + 0.1526\Delta x_2 + 0.2612\Delta x_3 + 0.2672\Delta x_4 + 0.3698\Delta x_5 + 0.2513\Delta x_6$ ,

s.t.

$$\begin{split} E(x) &= 5\Delta x_1 + 8\Delta x_2 + 10\Delta x_3 + 12\Delta x_4 + 11\Delta x_5 + \\ &8\Delta x_6 - 2.3\Delta x_1\Delta x_4 - 3.6\Delta x_2\Delta x_3 - \\ &5.9\Delta x_2\Delta x_6 - 1.2\Delta x_3\Delta x_6 \leqslant 28, \\ V(x) &= 11\Delta x_1 + 13\Delta x_2 + 19\Delta x_3 + 22\Delta x_4 + 18\Delta x_5 + \\ &16\Delta x_6 - 5.7\Delta x_1\Delta x_4 - 7.9\Delta x_2\Delta x_3 - \end{split}$$

 $11.2\Delta x_2 \Delta x_6 - 9.8\Delta x_3 \Delta x_6 \le 5\ 040\ h.$ 

式中:  $0 \leq \Delta x_i \leq 1, i = 1, 2, \dots, 6.$ 

最后利用 Mathprogram 软件进行优化求解,优化后的结果如表1 所示.

表1 优化结果

		Tab.1 C	)ptimizati	on result	s		
$\minH$	$\Delta x_1$	$\Delta x_2$	$\Delta x_3$	$\Delta x_4$	$\Delta x_5$	$\Delta x_6$	
0.403	0.21	0.25	0.31	0.41	0.23	0.27	

根据式(3)得到动作层影响因素实际改进率为  $\Delta X' = (-0.05, 0.25, -0.56, -0.37, -0.1, 0.79);$ 再根据式(1)和式(2)得到影响因素取值的最优解 为 X' = (0.161 mm, 0.060 mm, 0.046 mm, 2.256(取);1.6),0.109 mm,0.146 mm),再根据式(4)和式(5) 可得端齿盘分度转台运动的关键质量特性优化值为 Z' = (1526 h, 2.5, 0.023 mm, 1856 h, 0.78),即优化 得到的 r为1526 h、s为2.5、p为0.023 mm、a为 1856 h以及 u为0.78 时,此时的关键质量特性波动 最小.

分别选取 6 组不同的分度转台运动的影响因素 值,在相同条件下运转 4 000 h,然后通过记录的故 障数据以及检测结果计算得到五大关键质量特性 值,与初始数据进行对比,计算关键质量特性波动度 值,实验结果如表 2 所示

根据表 2 的实验结果,考虑端齿盘分度转台运 动的质量控制成本以及质量开发时间,可以看出,当 影响因素取优化值时,此时的关键质量特性波动度 最小,可见优化的结果是合理的,即该优化模型是合 理有效的.

쿳	₹2	实验结界	長
Fab.2	Exr	perimental	results

序号	$x_1/mm$	$x_2/\text{mm}$	$x_3/\text{mm}$	$x_4$	$x_5/\text{mm}$	$x_6/\text{mm}$	r∕h	\$	p∕mm	a∕h	u	Н	<i>E</i> ( <i>x</i> )/万元	V(x)/h
1	0.155	0.054	0.040	0.8	0.103	0.140	1 663	3.1	0.016	1 980	0.86	0.301	40	6 400
2	0.157	0.056	0.042	0.8	0.105	0.142	1 605	2.8	0.017	1 923	0.82	0.354	35	6 000
3	0.159	0.058	0.044	1.6	0.107	0.144	1 553	2.6	0.019	1 896	0.80	0.395	29	5 300
4	0.161	0.060	0.046	1.6	0.109	0.146	1 526	2.5	0.023	1 856	0.78	0.403	27	5 020
5	0.163	0.062	0.048	3.2	0.111	0.148	1 486	2.4	0.023	1 802	0.76	0.456	24	4 900
6	0.165	0.064	0.050	3.2	0.113	0.150	1 421	2.3	0.025	1 813	0.76	0.468	21	4 800

注:运行时间 4 000 h

## 4 结 论

1)本文对传统二维质量屋进行了拓展,提出了 三维质量屋优化模型,增加元动作单元维,用于解决 动作层多关键质量特性的优化问题.

2)采用 ACCA 对动作层影响因素进行了筛选, 提取出了对端齿盘分度转台运动关键质量特性影响 较大的影响因素. 3)利用 ERRT 建立了影响因素自相关矩阵、各 元动作单元关键质量特性与影响因素的关联矩阵、 各元动作单元之间的性能耦合矩阵.

4)最后通过实例分析和实验验证了三维质量 屋优化模型的合理性和有效性.

### 参考文献

[1] 张根保, 任显林, 刘立堃,等. 面向制造过程的产品多关键质量

特性优化模型[J]. 计算机集成制造系统,2010,16(6):1286 ZHANG Genbao, REN Xianlin, LIU Likun, et al. Multiple key quality characteristics optimization model for manufacturing process [J].CIMS, 2010, 16(6):1286. DOI: 10.13196/j.cims.2010.06. 168.zhanggb.026

[2] 何桢, 吕海利. 多元质量特性稳健性设计方法的优化研究[J]. 管理科学, 2007, 20(1):2

HE Zhen, LÜ Haili. Optimization of robust design method for multivariate quality characteristics [J]. Management Science, 2007, 20 (1):2

- [3] YANG C, DU X. Robust design for multivariate quality characteristics using extreme value distribution [J]. Journal of Mechanical Design, 2014, 136(10):101405
- [4] WAN L, CHEN H, OUYANG L, et al. Multi-quality characteristics robust optimization design based on grey-PCE for complex equipment products[J]. Systems Engineering & Electronics, 2018, 32 (12): 269
- [5] 林晓华,冯毅雄,谭建荣,等.基于量词约束满足的机械产品质量 特性稳健优化设计方法[J]. 机械工程学报,2013,49(15):169 LIN Xiaohua, FENG Yixiong, TAN Jianrong, et al. Robust optimal design method for mechanical product quality characteristics based on quantifier constraint satisfaction [J]. Journal of Mechanical Engineering,2013,49(15):169.DOI:10.3901/JME. 2013.15.169
- [6] 韩云霞,马义中,欧阳林寒,等. 基于两类因子波动下的稳健优 化设计[J]. 工业工程与管理, 2017, 22(6):25
  HAN Yunxia, MA Yizhong, OUYANG Linhan, et al. Robust optimal design based on two kinds of factor fluctuations [J]. Industrial Engineering and Management, 2017,22(6):25. DOI:10. 19495/j. enki.1007-5429.2017.06.004.
- [7] 朱国云,刘英,张根保,等. FMA 结构化分解驱动的加工中心设 计过程规划[J]. 机械科学与技术,2017,36(8):1167
  ZHU Guoyun, LIU Ying, ZHANG Genbao, et al. Design process planning of machining center driven by FMA structured decomposition[J]. Mechanical Science and Technology,2017,36(8):1167. DOI: 10.13433/j.cnki.1003-8728.2017.0804
- [8] 朱国云. 基于元动作单元的加工中心设计过程耦合与解耦技术 研究[D]. 重庆:重庆大学, 2017
   ZHU Guoyun. Study on coupling and decoupling technology of machining center design process based on meta-actuation unit[D]. Chongqing: Chongqing University, 2017
- [9] ZHU F, WANG H. An ant colony optimisation algorithm for aggregated multicast based on minimum grouping model [J]. International Journal of Communication Systems, 2013, 26(3):277

- [10] 冉琰. 机电产品元动作单元建模及关键质量特性预测控制技术研究[D]. 重庆:重庆大学, 2016
   RAN Yan. Research on modeling of meta-actuation unit and predictive control technology for key quality characteristics of mechanical and electrical products [D]. Chongqing: Chongqing University,
- 2016
  [11]罗孟然,丛明,顾齐芳,等.基于 C<sub>mk</sub> 分析的加工中心精度稳定 性评估[J].组合机床与自动化加工技术,2015(3):149
  LUO Mengran, CONG Ming, GU Qifang, et al. Accuracy stability evaluation of machining center based on c<sub>mk</sub> analysis[J]. Combined Machine Tool and Automatic Machining Technology,2015(3):149
- [12]李小兵,杨兆军,李国发,等.基于函数性数据分析的数控机床 瞬时可用度建模[J].吉林大学学报(工),2012,42(5):1151
  LI Xiaobing, YANG Zhaojun, LI Guofa, et al. Modeling of instantaneous availability of CNC machine tools based on functional data analysis[J]. Journal of Jilin University(Technology),2012,42(5): 1151.DOI:10.13229/j.cnki.jxbgb2012.05.005.
- [13] 丁力平. 面向质量特性的定制产品稳健设计技术及其应用研究
   [D]. 浙江:浙江大学, 2010
   DING Liping. Research on robust design technology and its application for custom-made products based on quality characteristics[D].
- Zhejiang: Zhejiang University, 2010
  [14]南刚, 王亚民, 陈希. 基于多维度模糊语言信息的移动服务质量测评方法[J]. 工业工程与管理, 2014, 19(2):81. DOI:10. 19495/j.cnki.1007-5429.2014.02.014
  NAN Gang, WANG Yamin, CHEN Xi. Mobile quality of service evaluation method based on multi-dimensional fuzzy language information[J]. Industrial Engineering and Management, 2014, 19(2): 81.DOI:10.19495/j.cnki.1007-5429.2014.02.014
- [15] 高潮,任光. DC-DC 开关变流器的小信号线性近似分析方法
  [J]. 深圳信息职业技术学院学报,2003(1):11
  GAO Chao, REN Guang. A small signal linear approximate analysis method for DC-DC switching converter [J]. Journal of Shenzhen Institute of Information Technology, 2003(1):11
- [16]夏毅敏, 卞章括, 胡承欢,等. 复合式土压平衡盾构机刀盘性能综合评价方法[J]. 机械工程学报, 2014, 50(21):1.DOI:10. 3901/JME.2014.21.001.
  - XIA Yimin, BIAN Zhangkuo, HU Chenghuan, et al. A comprehensive evaluation method for the cutter performance of composite earth pressure balance shield machine [J]. Journal of Mechanical Engineering, 2014, 50(21): 1.DOI: 10.3901/JME.2014.21.001

(编辑 杨 波)