零件参数的优化设计

初昀辉 刘晓曦

指导教师:王命宇

(西北工业大学: 西安 710072)

编者按 本文使用田口玄一的三次设计思想。在离散的损失函数条件下找到了最优。对问题的分析条理 清楚、文字表述简高

摘 要 本文河泊了零件参数的最优设计问题。假定标志产品性能的某个参数 y 由零件参数的标定值 和容差决定。本文首先给出了零件参数和产品性能参数的统计模型,然后根据三次设计的思想和方法进 行标定值和容差设计: 先利用直积法做正交试验, 得到不同试验条件下的信噪比和 y 值, 综合考虑这两 项指标, 找出较优的零件参数水平, 并通过方差分析, 确定显著和不显著因素. 通过对显著因素的调整, 使 y 值更接近于目标值,同时使其均方差保持在较小的值上,这样就兼顾了 y 值的准确性和稳定性, 然后再作容差设计.

模型求解用C语言编程实现,并用随机模拟法对结果进行了验证。结果表明,本文所建模型是稳定、 准确、可靠的. 最后得到的零件参数设计与原设计相比,使单位产品总费用由 3165 元降低到 422 元.

一、问题的提出(略)

二、问题的分析

- 1. 要减少质量损失,就必须使次品和废品尽量少。因此应使 y 值接近目标值 y_0 , 同时应使 y 值 的波动尽量小. 也就是说, 要同时考虑 y 的准确性与稳定性.
- 当零件参数的容差固定时,y的准确性与稳定性取决于零件参数的标定值.若标定值不合适, 减小零件容差有可能使质量损失增大,同时成本亦会增大、因此,应首先确定标定值的最优解或较优 解,然后再调整容差.
- 各零件参数对 y 值影响的显著性是不同的,对标定值或容差作调整时,应首先考虑显著性大 的零件参数.

三、符号说明

大写字母表示随机变量

 X_i $(i=1,2,\cdots,7)$: 零件参数; Y: 产品参数; F: 单位产品费用; L: 单位产品质量损失; 小写字母表示确定量

- y:产品参数期望值; yo:产品参数目标值; f:单位产品费用期望值;
- i: 单位产品质量损失期望值; c: 单位产品成本; x_i ($i=1,2,\cdots,7$): 零件参数标定值;
- \bar{y} : 产品参数的随机数; δx_i ($i=1,2,\cdots,7$): 零件参数容差; x_i : 零件参数的随机数;
- σx; (i=1,2,···,7): 零件参数均方差;

四、模型建立

基本假设:大量产品的零件参数视为相互独立的随机变量,且服从正态分布.产品性能取决于零 件参数的标定值和容差.

根据题述条件,有

$$Y = 174.42 \left(\frac{X_1}{X_5}\right) \left(\frac{X_3}{X_2 - X_1}\right)^{0.85} \cdot \sqrt{\frac{1 - 2.62 \left[1 - 0.36 \left(\frac{X_4}{X_2}\right)^{-0.56}\right]^{3/2} \left(\frac{X_4}{X_2}\right)^{1.16}}{X_6 X_7}}$$
(1)

$$F = c + L \tag{2}$$

要使费用最小, 也就是使 F 的期望值最小, 由式 (2) 得

$$f = c + l = c + P\{|Y - 1.5| > 0.3\} \times 9000 + P\{0.1 < |Y - 1.5| < 0.3\} \times 1000$$

因 $Y \in X_1, X_2, \dots, X_7$ 的函数,且 X_1, X_2, \dots, X_7 相互独立且均服从正态分布,故 Y 的分布由 x_1, x_2, \dots, x_7 ..., 27 的均值和方差决定,即由标定值和容差决定,而成本 。是容差的函数,我们称一组零件参数标 定值 x_1,x_2,\dots,x_7 , 容差 $\Delta x_1,\Delta x_2,\dots,\Delta x_7$ 为一个设计方案,需要做的是在给定范围内找到一个设计方 案, 使 f 取得最小值.

五、模型、求解及结果分析

1. 对给定的设计方案,求解费用规握值 f

成本。容易由零件容差求出,下面讨论如何求质量损失期望值1.

因难以确定 证的分布,我们用随机模拟法求 1. 正态随机数的产生方法为:先采用贝斯 - 德拉姆 洗牌技术产生均匀分布随机数,再用反变换法产生正态随机数 [1].

每次试验,产生 7 个相互独立的正态随机数 \tilde{x}_{t} 是服从 $N(x_i, \frac{1}{6}\Delta x_i^2)$ 分布的一个随机数, i= $1,2,\cdots,7$. 由式 (1) 可得一个 \tilde{y} . 重复试检 m 次,统计其中的次品数 n_1 , 废品数 n_2 , 可得

$$l = \frac{1000n_1 + 9000n_2}{m}$$

于是可进一步求出 f, 根据 f 值可评价给定设计方案的优劣.

用原设计的给定值:

$$x_1 = 0.1,$$
 $x_2 = 0.3,$ $x_3 = 0.1,$ $x_4 = 0.1,$ $x_5 = 1.5,$ $x_6 = 16,$ $x_7 = 0.75,$

容差均取最便宜等级. 进行 2 万次随机试验, 得到 f=3165,y=1.7256, 次品率 63.22%, 废品率 25.92%. 由以上数据看出,由于 y 值偏离 yo 太多,使废品率和次品率很高,导致费用很高,因而这是一 个较差的设计方案.

2. 用三次设计法寻求最优设计方案 [2]

所谓"三次设计", 指系统设计、参数设计 (标定值设计)、容差设计, 现在 $y = x_1, x_2, \dots, x_7$ 的关 系式已给出, 故不需作系统设计. 下面给出参数设计和容差设计的过程和数据.

(1) 参数设计

我们以 y 值和信噪比 n 为指标用直积法作正交试验, y 和 n 分别反映了 v 的准确性和稳定性, 综合考虑这两个指标, 定出最优方案的大致范围, 以及各因素对 y 和 n 影响的显著性大小 (由方差分 析得到). 然后调整标定值的区间,再进行试验,重复 2~3 次即可得到标定值的最优解(使用该方法所 能得到的最优解). 限于篇幅,下面只列出主要数据 [2].

(a) 内外表设计 (见图 1);

可控因素水平表和误差因素水平表如下列两表所示.

表 1 可控因素水平表

| 水平\因素 | X 1 | X_2 | X ₃ | X4 | X 5 | X 6 | X 7 |
|-------|--------|--------|----------------|--------|--------|------|---------|
| 1 | 0.0750 | 0.2250 | 0.0750 | 0.0750 | 1.1250 | 12.0 | 0.56250 |
| 2 | 0.1000 | 0.3000 | 0.1000 | 0.1000 | 1.5000 | 16.0 | 0.74875 |
| 3 | 0.1250 | 0.3750 | 0.1250 | 0.1250 | 1.8750 | 20.0 | 0.93500 |

表 2 误差因素水平表

| 水平 \ 因素 | ΔX_1 | ΔX_2 | ΔX_3 | ΔX_4 | ΔX_{5} | ΔX_6 | ΔX_7 |
|---------|--------------|--------------|-------------------|--------------|-------------------|-------------------|--------------|
| 1 | $0.95X_{1}$ | $0.9X_2$ | 0.9X ₃ | $0.9X_{4}$ | 0.9X ₅ | 0.9X ₆ | $0.95X_{7}$ |
| 2 | X_1 | X 2 | X 3 | X 4 | Xs | X 6 | X 7 |
| 3 | $1.05X_{1}$ | $1.1X_{2}$ | $1.1X_{3}$ | $1.1X_4$ | 1.1X5 | 1.1X ₆ | 1.05.7 |

(b) 内表数据及信噪比数据的分析

表内数据及信噪比 $(SN ext{ } ext{$ 照 L27(318) 正交表.

- 从下表数据中,综合考虑信噪比和,值、完成:
- (i) 通过对信噪比和 y 值分别作方差分析,得到各因素对信噪比和 y 值影响的显著性大小.
- (ii) 根据(i) 所得出的结果, 选择出各因素的最优水平. 上述(i), (ii) 两项可参看表 4—7.

表 3 信噪比与 Y 值

| 条件号 | 信噪比 SN (dB) | Y | 条件号 | 信噪比 SN (dB) | Y |
|------|-------------|--------|--------------|-------------|--------|
| (1) | 16.4677 | 2.4487 | (2) | 15.0777 | 2.8423 |
| (3) | 14.8275 | 4.2658 | (4) | 16.1826 | 1.6680 |
| (5) | 16.3578 | 2.7210 | (6) | 15.3444 | 2.6606 |
| (7) | 16.7260 | 0.9705 | (8) | 16.1507 | 1.9220 |
| (9) | 15.5037 | 3.2459 | (10) | 15.9997 | 1.0543 |
| (11) | 15.8717 | 2.3448 | (12) | 14.2480 | 5.0711 |
| (13) | 16.8062 | 1.0699 | (14) | 15.9997 | 1.5868 |
| (15) | 15.0114 | 3.0022 | (16) | 16.4864 | 0.7763 |
| (17) | 15.9221 | 2.0031 | (18) | 15.9997 | 1.6421 |
| (19) | 16.3802 | 1.3849 | (2 0) | 15.6225 | 2.0571 |
| (21) | 13.6645 | 2.2577 | (22) | 16.4902 | 0.9919 |
| (23) | 15.6765 | 1.3230 | (24) | 15.7382 | 1.9875 |
| (25) | 16.2644 | 1.2865 | (26) | 16.4027 | 0.7490 |
| (27) | 15.7370 | 1.3569 | | | |

表 4 Y 值方差分析辅助表

| 水平 \ 因素 | X 1 | X 2 | X ₃ | X 4 | X 5 | X ₆ | X 7 |
|---------|--------|--------|----------------|--------|--------|----------------|--------|
| (1) | 1.2946 | 2.6363 | 1.6395 | 2.0759 | 2.5272 | 2.3182 | 2.1967 |
| (2) | 1.9499 | 1.8901 | 2.0049 | 2.0968 | 2.0612 | 1.8471 | 2.1035 |
| (3) | 2.8322 | 1.5503 | 2.4323 | 1.9040 | 1.4883 | 1.9113 | 1.7764 |

表 4 元素由表 3 对应列中同水平条件的 y 值相加并除以水平重复数得到.

表 5 Y 值方差分析表

| 因素 | 平方和 S | 自由度 f | 均方和 V | F |
|-------|--------|-------|-------|--------|
| X_1 | 10.717 | 2 | 5.358 | 32.177 |
| X 2 | 5.555 | 2 | 2.778 | 16.680 |
| X 3 | 2.834 | 2 | 1.417 | 8.510 |
| X 4 | 0.202 | 2 | 0.101 | 0.605 |
| X 5 | 4.874 | 2 | 2.437 | 14.635 |
| X 6 | 1.175 | 2 | 0.587 | 3.528 |
| X 7 | 0.877 | 2 | 0.438 | 2.633 |
| e | 1.998 | 12 | 0.167 | 0.000 |
| T | 28.233 | 26 | 0.000 | 0.000 |

由于 a=0.05 时, F(2,12)=3.89,a=0.01 时, F(2,12)=6.93 ,从表 5 可得: 对 Y 值影响最显著的因 素是 X_1, X_2, X_5, X_3 .

| 水平 \ 因素 | <i>X</i> ₁ | X 2 | X ₃ | X 4 | X_5 | X ₆ | X 7 |
|---------|-----------------------|---------|----------------|---------|---------|----------------|---------|
| (1) | 147.804 | 138.160 | 141.705 | 139.303 | 142.638 | 141.980 | 142.604 |
| (2) | 143.081 | 143.607 | 142.324 | 142.547 | 142.345 | 142.310 | 142.337 |
| (3) | 136.074 | 145.193 | 142.931 | 145.110 | 141.976 | 142.870 | 142.018 |

表 6 信噪比 SN 方差分析辅助表

表 7 信噪比 SN 方差分析液

| 因素 | 平方和 S | 自由度力 | 均方和V | F |
|------------------|--------|------|-------|----------------|
| X_1 | 7.740 | 2 | 3.870 | 3 0.893 |
| \overline{X}_2 | 3.624 | 2 | 1.512 | 12.071 |
| X_3 | 0.083 | 2 | 0.042 | 0.331 |
| X 4 | 0.882 | 2 | 0.941 | 7 .513 |
| X 5 | 0.024 | 2 | 0.012 | 0.098 |
| X 6 | 0.026 | 2 | 0.013 | 0.106 |
| X 7 | 0.019 | 2 | 0.010 | 0.076 |
| e | 1.503 | 12 | 0.125 | 0.000 |
| T | 14.303 | 26 | 0.000 | 0.000 |

由表 7 的 F 值可得:对信噪比影响最显著的因素是 \dot{x}_1, x_2, x_3, x_4 , 因素 X_i $(i=1,2,\cdots,7)$ 最优水 平的选择依据以下原则进行:

- (i) 若 x_i 对 y 影响显著,则从表 4 第 i 列中,选取值最接近目标值 $y_0=1.5$ 的水平作为最优水 平.
 - (ii) 若 x. 对信噪比影响显著,则从表 6 第 i 列中,选取数值最大的水平作为最优水平.
 - (iii) 若 x_i 对信噪比和 y 值影响都显著或都不显著,则按表 4 选取.

采用上述原则的理由是:

- (i) 当 x; 只对一个指标显著时,显然应根据该指标选取最优水平.
- (ii) 当 x; 对两指标都显著或都不显著时,应优先考虑使 y 接近 1.5, 因为准确性比稳定性更重 要一些,

对最后结果的验证也表明了上述原则的合理性.

按照上述步骤可得到一组较优的水平,以该组值作为中心值,将搜索区间长度变为原来的一半, 重复上述步骤, 共进行 3 次之后, 得到一组认为是最佳的标定值:

$$x_1 = 0.0975,$$
 $x_2 = 0.3000,$ $x_3 = 0.1000,$ $x_4 = 0.1000,$ $x_5 = 1.5500,$ $x_6 = 16.400,$ $X_7 = 0.8431$

(2) 容差设计

我们以上述最优标定值为基础,对各零件参数的容差等级进行穷举搜索(共 108 种),得到了一 组使费用最少的组合为

$$x_1 : B,$$
 $x_2 : B$ $x_3 : B,$ $x_4 : C$ $x_5 : C,$ $x_6 : B$ $x_7 : B.$

这样就得到了完整的零件参数设计.

(3) 结果验证

用 20000 次随机试验对上述最优设计方案的验证结果为: y = 1.5009, f = 422, 次品率为 16.52%, 废品率 0.01%, 显然大大优于原设计。

五、模型优缺点分析及改进措施

该模型人为假设少,因而能比较准确地反映实际情况,模型求解时充分考虑了准确性和稳定性, 采用了合理的择优原则,因而该模型可靠性好.

在容差设计中,我们采用了穷举法,这是考虑到容差等级少,穷举法必定能找到最佳组合,且运 算量也不大. 但作为一种一般方法, 若容差等级增多, 则运算量会急剧增大.

3. 改进措施:

当容差等级较多时,容差设计可采用正交试验法,亦可进行方差分析。找到对误差影响最大的因 素,进行有针对性的调整,这样虽然不一定能没到最佳值。但总可以找到比较优的解,当运算量很大 时,这是实际可行的方法.

参考文献

- [1] 杨惠中,汪懿辅著,数值计算方法与C语言工程函数库,科学出版社,北京, 1996.
- [2] 中国现场纪计研究会三次设计组,全国总工会电教中心编著,正交法和三次设计,科学出版社,北京,1985.
- [3] 陈兆能,邱泽麟,余经洪编著,试验分析与设计,上海交通大学出版社,上海,1991.
- [4] 谭浩强编著 C 程序设计,清华大学出版社,北京, 1995.

| | 可控因紫 说 | | 7.1.2 | $egin{array}{cccccccccccccccccccccccccccccccccccc$ |
|------------------------|------------------|---|--|--|
| 安国家 | | | 验与 5N 比引 | 2 2 : : : : : : : : : : : : : : : : : : |
| 1 2 : : 27 | $L_{27}(3^{13})$ | y ₁ y ₂ : : : y ₂ 7 | η_1 η_2 \vdots η_{27} | |

图 1