doi:10.11887/j.cn.202301023

http://journal. nudt. edu. cn

## 考虑多性能参数的引信弹簧可靠性评估\*

杨承强1,顾晓辉1,潘守华2

(1. 南京理工大学 机械工程学院, 江苏南京 210094; 2. 北方特种能源集团西安庆华公司, 陕西西安 710025)

摘 要:弹簧作为引信中常用的储能源,是影响引信可靠性的重要零件,而引信失效会形成重大安全隐 患。为了准确预估某引信弹簧贮存期间的可靠度变化,提出了一种基于修正 Arrhenius 模型的多元正态可靠 性评估方法。以应力损失率和永久变形率作为性能参数,设计了恒定应力加速退化试验,获取弹簧在120 ℃、 130 ℃、150 ℃和160 ℃下的退化数据,并采用 Anderson-Darling 统计量验证退化量的最优分布为正态分布。 根据修正的 Arrhenius 方程,得到弹簧在贮存温度下的退化轨迹曲线。基于多元正态分布建立弹簧贮存可靠 度模型,分析弹簧贮存期间的可靠度变化特点。通过与其他可靠度模型对比,该模型预估结果更准确,可为引 信的视情维修提供依据。

关键词:可靠性评估;加速退化试验;退化相关;修正 Arrhenius 模型;多元正态分布 中图分类号:TJ07 文献标志码:A 开放科学(资源服务)标识码(OSID): 文章编号:1001-2486(2023)01-200-08



# Reliability evaluation of coil spring for fuse with multiple performance parameters

YANG Chengqiang<sup>1</sup>, GU Xiaohui<sup>1</sup>, PAN Shouhua<sup>2</sup>

(1. School of Mechanical Engineering, Nanjing University of Science and Technology, Nanjing 210094, China;

2. Xi'an Qinghua Cooperation, North Special Energy Group Co. Ltd., Xi'an 710025, China)

Abstract: As a common energy storage component in fuse, spring is an important part which affects the reliability of fuse. The failure of fuse will cause serious hidden danger. In order to accurately predict the change of reliability of the spring for fuse during storage, a multivariate normal reliability evaluation method based on modified Arrhenius model was proposed. Taking the stress loss rate and permanent deformation rate as performance parameters, the constant stress accelerated test was designed to obtain the degradation data of spring at 120  $^{\circ}$ C, 130  $^{\circ}$ C, 150  $^{\circ}$ C and 160  $^{\circ}$ C. Anderson darling statistics were used to verify that the optimal distribution of degradation was normal distribution. According to the modified Arrhenius model, the degradation trajectory curve of spring at storage temperature was obtained. Based on multivariate normal distribution, the storage reliability model of spring was established, and the change characteristics of spring reliability during storage were analyzed. Compared with other reliability models, the prediction results of this model are more accurate, which provides a theoretical basis for the condition-based maintenance of fuse.

Keywords: reliability evaluation; accelerated degradation test; dependent degradation; modified Arrhenius model; multivariate normal distribution

引信是弹药实现有效毁伤目标的关键组件, 其可靠性失效不仅会耽误战机甚至可能造成人员 伤亡。弹簧作为一种常用的储能元件,在引信中 主要起到限制隔爆件运动或为击针运动提供能量 的作用,是影响引信可靠性的重要零件。根据在 引信中作用效果的不同,弹簧主要有三种失效模 式:疲劳断裂、应力过强和应力松弛<sup>[1]</sup>。

国内外众多学者对弹簧的可靠性进行了许多

研究<sup>[2-3]</sup>。Manouchehrynia 等<sup>[2]</sup> 以汽车螺旋弹簧 在随机载荷下的疲劳可靠性预测为基础,提出了 一种估计应变寿命的概率模型,能有效预测弹簧 的疲劳寿命;Ceyhanli 等<sup>[4]</sup> 对重型汽车的抛物线 板簧静强度和疲劳寿命可靠性进行了试验和数值 分析,得出该板簧在车辆试用期间可以安全使用 的结论;付涛等<sup>[5]</sup>对高服役应力弹簧进行了疲劳 试验,并提出了一种基于支持向量机的弹簧疲劳

<sup>\*</sup> 收稿日期:2021-03-21

**基金项目:**国家科技重大专项基金资助项目(004040204) 作者简介:杨承强(1997—),男,浙江温州人,博士研究生,E-mail:cq. yang1997@ foxmail. com; 顾晓辉(通信作者),男,江苏南京人,教授,博士,博士生导师,E-mail:gxiaohui@ njust. edu. cn

寿命威布尔可靠性分析方法;王建平等<sup>[6]</sup>在不同 温度和初始载荷下对斜圈弹簧进行了加速退化试 验,并将 Arrhenius 方程理论与应力松弛理论相结 合,研究弹簧参数与其寿命的关系。目前弹簧的 可靠性评估大多针对工作状态下的弹簧,而引信 弹簧大部分时间处于贮存状态。虽然有涉及弹簧 贮存寿命的研究,但缺少对其贮存期间可靠度变 化的预估。当前弹簧可靠性的研究往往只考虑应 力损失率,缺乏对弹簧其他性能参数的考虑。弹 簧作为高可靠性、长寿命产品,若只考虑单一性能 参数,在进行试验时,获得的退化数据往往过少, 导致可靠度评估结果不准确。

针对上述问题,本文提出一种基于修正 Arrhenius 模型的弹簧多元可靠性评估方法,以恒 定应力加速退化试验为手段,考虑弹簧多个性能 参数,并根据修正的 Arrhenius 方程获得贮存温度 下的退化轨迹曲线,同时采用 Anderson-Darling 统 计量检验退化量的分布,建立基于多元正态分布 的可靠度模型,通过与其他可靠度模型的对比,验 证了该方法的准确性。

## 1 试验方案设计

#### 1.1 试验对象

试验对象为引信圆柱螺旋弹簧,其长度为 17.5 mm,线径为0.40 mm,外径为4.05 mm,节距 为1.9 mm,采用轴向安装方式,安装后的装配长 度为5.8 mm。

## 1.2 试验应力与样本量的选择

实践经验<sup>[7-8]</sup>表明,该弹簧在随引信贮存时, 热应力是影响其性能退化最主要的因素,因此本 试验选择温度作为试验加速应力。加速应力的选 择应遵循最高试验温度下与贮存温度下失效机理 保持一致的原则<sup>[9]</sup>。该材料的弹簧工作温度范 围理论上为 – 100 ~ 200 ℃,因此最高试验温度确 定为 160 ℃。基于统计分析和试验成本的考虑, 设置 4 个试验应力水平数,分别为  $T_1 = 120 ℃$ 、  $T_2 = 130 \ ^{\circ}C_{2}T_3 = 150 \ ^{\circ}C_{2}T_4 = 160 \ ^{\circ}C_{0}$ 

从理论上讲,样本量越大,最后估计的结果 也越准确。但样本量太大,会导致试验成本(时 间成本和人力成本)大大增加。经综合考虑,在 每个试验温度下投入8个样本,共 *n* = 32 个 样本。

#### 1.3 性能退化参数与失效阈值的确定

#### 1.3.1 应力损失率

弹簧常用的性能退化参数是应力损失率<sup>[10]</sup>, 其定义为:

$$\delta = \frac{P_0 - P_t}{P_0} \times 100 \tag{1}$$

式中: $\delta$ 为应力损失率, $P_{t}$ 为试验后的弹簧弹力, 单位为N; $P_{0}$ 为弹簧初始弹力,单位为N。

供应方所给弹簧的规格要求规定了弹簧安装 后的弹力范围,经计算应力损失率后考虑到安全 性,向下取整得到失效阈值为7%。

1.3.2 永久变形率

弹簧应力松弛过程从宏观角度出发实际上是 一个由弹性应变向塑性应变转换的过程<sup>[11]</sup>。在 应力松弛过程中,弹性应变  $\varepsilon_{e}$  和塑性应变  $\varepsilon_{p}$  的 和为一个常数 c,即:

$$\varepsilon_{\rm e} + \varepsilon_{\rm p} = c \tag{2}$$

因此,选择永久变形率作为另一个退化性能 参数,其定义为:

$$\varepsilon = \frac{L_0 - L_t}{L_0} \times 100 \tag{3}$$

式中: $\varepsilon$ 为永久变形率; $L_1$ 为试验后弹簧的长度,单位为 mm; $L_0$ 为弹簧初始长度,单位为 mm。

根据摸底试验,将 $\varepsilon = 5\%$ 作为永久变形率的 失效阈值。

## 1.4 试验检测时间

有试验表明<sup>[12]</sup>,弹簧前期退化快,后期退化 慢。因此,为更好拟合弹簧的退化轨迹曲线,前期 检测频率高,然后检测频率慢慢降低。具体的检 测时间见表1。

表1 性能参数检测时间

Tab. 1 Degradation parameters detection time

												11
试验温度/℃-												
	1	2	3	4	5	6	7	8	9	10	11	12
120	6	15	33	49	65	97	137	177	217	281	345	497
130	4	10	22	38	54	70	110	150	190	254	318	406
150	2	4	9	16	26	38	50	62	78	94	114	154
160	1	3	6	11	16	24	36	52	68	84	100	116

## 1.5 试验设备

恒温干燥箱(XMTD-9000,DHG型恒温数显 干燥箱)1台、数显式压力仪(精度为0.1N)1台、 视频显微镜1台、台式计算机1台和游标卡尺 1把。

试验设计了专用安装夹具,共32个。夹具材 料为LC4硬铝材料,其由套筒、盖板、螺栓、螺母 和防松垫圈组成,如图1所示。套筒内径略大于 弹簧外径,盖板下侧有一圆形凹槽,直径与弹簧外 径相等,起固定弹簧的作用。该安装方式能最大 程度上模拟弹簧在引信中真实的安装状态。套筒 的槽深为夹具关键尺寸,该尺寸采用精加工以减 小夹具不同而产生的差异。



图 1 夹具与安装 Fig. 1 Fixture and installation

#### 1.6 数据测量

从同一生产批次的圆柱螺旋弹簧中,随机抽取32个,平均分为4组分别放入120℃、130℃、150℃、160℃的恒温干燥箱中,按表1中的时间取出,并在室温下冷却3h后进行测量<sup>[13]</sup>。

弹簧应力用数显式压力仪进行测量。先寻找 弹簧压缩的起始点,然后将弹簧置于测量夹具中, 使测量探头压缩弹簧到规定值,然后读取稳定显 示的压力读数。

弹簧长度采用计算机视觉的方法测量。将弹 簧置于游标卡尺上,然后用视频显微镜进行拍照。 在台式计算机上打开长度测量程序,先进行长度 标定(标定距离为15 mm),然后选取弹簧两端即 可得到其长度,最后通过重复测量取均值来减小 人为误差。该测量方法的精度达0.001 mm。

#### 1.7 数据处理

按式(1)和式(3)计算每个样品在各检测点 的应力损失率δ和永久变形率ε,其退化曲线如 图2所示。

检验加速应力下贮存失效机理的一致性,相 当于检验退化轨迹曲线的形状是否近似<sup>[14]</sup>。从 图 2 可以看出两个性能参数在各加速应力下的退 化轨迹曲线是相似的,并且通过计算 Spearman 秩 相关系数可验证该结论。



图 2 性能参数退化曲线

Fig. 2 Performance parameter degradation curve

## 2 基于修正 Arrhenius 模型的回归分析

#### 2.1 性能退化轨迹方程

经分析可知<sup>[15]</sup>,弹簧的两个性能退化过程可 表达为:

$$y_z = a_z \ln(t) + b_z \tag{4}$$

式中: $y_z$ 为弹簧第z(z=1,2)个退化过程的退化 量; $a_z$ 为第z个退化过程的退化速率; $b_z$ 为第z个 退化过程的模型常数;t为退化时间,单位为h。

计算在应力水平 T<sub>i</sub> 下第 z 个性能参数第 k 次 检测的退化数据的样本均值 y<sub>ik</sub>。

$$\bar{y}_{izk} = \frac{1}{8} \sum_{j=1}^{8} y_{ijzk}$$
 (5)

式中:*y<sub>ijk</sub>为第 i(i*=1,2,3,4)个应力水平下第 *j* (*j*=1,2,...,8)个样本第 *z*(*z*=1,2)个退化过程第 k 次检测的退化数据。

根据式(4)和 $\bar{y}_{i:k}$ 估计样品在温度 $T_i$ 下第z个性能参数退化轨迹模型的参数估计值,其计算结果见表2。

## 表 2 退化轨迹模型的参数估计值

Tab. 2 Parameters estimate of degradation curve model

试验温 度/℃	应	立力损失	5率	永久变形率			
	$\hat{a}_1$	$\hat{b}_1$	相关 系数 r	$\hat{a}_2$	$\hat{b}_2$	相关 系数 r	
120	1.954	15.94	0.993 2	1.005	9.504	0.9803	
130	2.407	20.81	0.984 2	1.436	15.42	0.982 6	
150	2.788	25.60	0.941 2	1.753	18.18	0.9591	
160	3.741	26.89	0.962 5	2.061	19.74	0.955 1	

设显著水平为 0.01, 查相关系数临界表得 r<sub>0.01</sub> =0.8340。表2中的相关系数均大于 0.8340, 因此4组退化轨迹方程的线性回归效果显著。

#### 2.2 修正 Arrhenius 模型

由于加速应力为热应力,所以加速模型首选 Arrhenius 模型,即:

$$a = A \exp\left(-\frac{E_a}{RT}\right) \tag{6}$$

式中:*a* 为退化速率;*A* 为 Arrhenius 常数;*E*<sub>a</sub> 为活 化能;*T* 为绝对温度;*R* 为玻尔兹曼常数。

数据分析时,发现反应速率 a = 1/T并不是 一条很好的直线。经研究后得知<sup>[16]</sup>,这是由于 Arrhenius 模型的前提假设认为活化能  $E_a$  是与温 度无关的常数,这在一定温度范围内是正确的。 然而大量实践表明<sup>[17-18]</sup>,对于温度范围较大或较 复杂的反应过程,活化能  $E_a$  与温度 T 有关。因 此,采用修正的三参数 Arrhenius 模型作为加速 模型<sup>[19]</sup>:

$$a = AT^{m} \exp\left(-\frac{E_{0}}{RT}\right) \tag{7}$$

式中: $E_0$ 为试验活化能,与温度无关; $m \in [-2, 2]$ 之间的整数或半整数。

对式(7)两边取对数,并令  $Y = \ln a, c = \ln (A), d = -E_0/R,$ 可得:

$$Y = c + m \ln T + d/T \tag{8}$$

采用逐次逼近法估计参数  $\theta = (c, m, d)$ 。利

用试验温度  $T_i$  和反应速率  $a_i$  计算  $Y_i$ , 令参数  $\hat{\theta}$  的 值能使残差平方和 I 最小。

$$I = \sum_{i=1}^{4} (Y_i - \hat{Y}_i)^2$$
 (9)

式中: $\hat{Y}_i$ 是  $Y_i$ 的估计值。

经计算得到性能参数退化速率的加速方程。 此时,退化速率的残差平方和分别为 $I_1 = 0.0152$ , $I_2 = 0.0176$ 。

 $a_1 = \exp(-7.118 + 2\ln T - 1.631/T)$  (10)

 $a_2 = \exp(-6.857 + 2\ln T - 1.969/T)$  (11) 式中: $a_1 \pi a_2$ 分别是应力损失率和永久变化量的 退化速率。

式(4)中的b可以看作1h后的退化量,根据 修正的 Arrhenius 方程可得:

$$b = \int_{0}^{1} AT^{m} \exp\left(-\frac{E_{0}}{RT}\right) dt = AT^{m} \exp\left(-\frac{E_{0}}{RT}\right)$$
(12)

采用上述同样方法,可得:

 $b_1 = \exp(22.33 - 2\ln T - 2.971/T)$  (13)

 $b_2 = \exp(23.54 - 2\ln T - 3.618/T)$  (14)

此时,残差平方和分别为 I<sub>3</sub> = 0.010 7, I<sub>4</sub> = 0.051 0。

贮存弹药的库房一般会严格控制温度,因此 设弹簧随引信贮存的环境温度为 $T_0 = 25$  ℃,按 式(10)、式(11)、式(13)、式(14)可计算出弹簧 在贮存温度 $T_0$ 下性能参数的退化轨迹方程,并得 到在 25 ℃下弹簧的性能退化曲线,如图 3 所示。

 $\mu_1 = 0.3025\ln(t) + 2.640$  (15)

 $\mu_2 = 0.126 0 \ln(t) + 1.001$ (16)

式中:µ1 和µ2 分别表示应力损失率的退化均值 和永久变形率的退化均值;t 为弹簧贮存时间,单 位为h。





## 3 多性能参数的可靠性评估

根据修正的 Arrhenius 方程外推获得弹簧在 温度 T<sub>0</sub> = 25 ℃下的退化轨迹方程,由此就可预估 弹簧在贮存期间的可靠度变化。

## 3.1 退化量分布的检验

正态分布和威布尔分布是可靠性评估中最常用的分布类型。采用 Anderson-Darling (AD)检验<sup>[20]</sup>,对不同试验温度  $T_i$  下样品性能参数的退化量分布进行拟合优度检验。应力损失率 $\delta$ 和永久变形率 $\epsilon$ 的 AD 统计量和 p 值的计算结果分别见表 3 和表 4。

表 3 应力损失率的 AD 检验

Tab. 3	AD	test	of	stress	relaxation	rate
--------	----	------	----	--------	------------	------

试验温	正态分	分布	威布尔分布		
度/℃	AD 统计量	<i>p</i> 值	AD 统计量	<i>p</i> 值	
120	0.362 2	0.429 1	0.430 8	0.374 4	
130	0.2601	0.661 3	0.285 9	0.673 0	
150	0.293 6	0.600 0	0.381 9	0.481 8	
160	0.481 5	0.344 6	0.4504	0.428 4	

表 4 永久变形率的 AD 检验

Tab.4 AD test of permanent deformation rate

试验温	正态分	分布	威布尔分布		
度/℃	AD 统计量	<i>p</i> 值	AD 统计量	<i>p</i> 值	
120	0.422 5	0.359 2	0.501 4	0.268 3	
130	0.343 0	0.485 2	0.483 0	0.348 1	
150	0.383 5	0.435 9	0.406 2	0.495 2	
160	0.527 6	0.281 1	0.483 5	0.338 2	

表 3 和表 4 中的 p 值均大于显著水平 0.05, 并且应力损失率和永久变形率的正态分布 AD 统 计量均值为 0.349 4 和 0.387 3,分别小于其威布 尔分布的 AD 统计量均值 0.419 2 和 0.468 5,所 以样品应力松弛和永久变形退化数据的最优分布 均为正态分布,即:

$$f(y_{ijzk}) = \frac{1}{\sqrt{2\pi\sigma_z}} \exp[-(y_{ijzk} - \mu_{iz}(t_{iz}))^2 / (2\sigma_z^2)]$$
(17)

式中: $\mu_{iz}(t_{iz})$ 为在温度应力水平  $T_i$ 下,在 t 时刻第 z个性能退化量数据的均值; $\sigma_z^2$ 为第 z个性能参 数退化数据的方差,不受时间和温度应力的影响。

## 3.2 基于二元正态分布的可靠度模型

记  $Y = (\delta, \varepsilon)^{T}$  表示弹簧性能参数向量,根据 退化量分布检验的结果,可得应力损失率和永久 变形率两个性能参数的向量服从二元正态分 布,即:

$$f(\boldsymbol{Y}) = \frac{1}{2\pi |\boldsymbol{\Sigma}|^{1/2}} \exp\left[-\frac{1}{2} (\boldsymbol{Y} - \boldsymbol{\mu})^{\mathrm{T}} \boldsymbol{\Sigma}^{-1} (\boldsymbol{Y} - \boldsymbol{\mu})\right]$$
(18)

式中: $\boldsymbol{\mu} = (\boldsymbol{\mu}_1, \boldsymbol{\mu}_2)^{\mathsf{T}}$ 表示性能参数均值向量;  $\boldsymbol{\Sigma} = \begin{bmatrix} \sigma_1^2 & \sigma_3^2 \\ \sigma_3^2 & \sigma_2^2 \end{bmatrix}$ 表示性能参数退化数据的协方差 矩阵,在不同温度应力下保持不变。

$$Cov(y_Z, y_z) = E[(y_Z - E(y_Z))(y_z - E(y_z))]$$
  
=  $\frac{1}{32} \sum_{i=1}^{4} \sum_{j=1}^{8} \sum_{k=1}^{10} [(y_{ijzk} - \bar{y}_{izk})(y_{ijzk} - \bar{y}_{izk})]$   
(19)

式中, $y_z$  表示第 z(z = 1,2) 个性能参数。 $\sigma_1^2 = Cov(y_1,y_1), \sigma_2^2 = Cov(y_2,y_2), \sigma_3^2 = Cov(y_1,y_2)$ 。

按式(19) 计算性能参数退化数据的协方 差为:

$$\boldsymbol{\Sigma} = \begin{bmatrix} 3.753 \ 3 & 1.754 \ 2 \\ 1.754 \ 2 & 1.732 \ 7 \end{bmatrix}$$
(20)

在给定性能参数失效阈值的情况下,对 式(18)积分可以得到弹簧在 *t* 时刻的可靠度模型,即:

$$R_{r}(t) = P[\delta \leq 7, \varepsilon \leq 5]$$
$$= \int_{-\infty}^{7} \int_{-\infty}^{5} f(\delta, \varepsilon \mid t) d\delta d\varepsilon \qquad (21)$$

由此,根据式(21)给出在15 a 内弹簧的可靠 度随贮存时间的变化,如图4 所示。



国· 林多奴怕不时用非反曲线 Fig. 4 Two-parameter reliability curve

从图4可知,该弹簧贮存1a后,其可靠度从 1降到0.95左右,之后进入缓慢退化阶段。当可 靠度为0.90时,该弹簧的贮存寿命为7a,基本满 足引信贮存需要。在贮存7a后,维护人员需密 切关注引信中弹簧的性能退化情况,及时采取相 应的处理措施。

可靠度分析情况如图 5 所示。从图 5 中可 以看出,弹簧在 T<sub>0</sub> = 25 ℃下贮存时,其可靠度曲

R

· 205 ·

线不同于一般的可靠度曲线(S形曲线,分为平 稳期一速降期一平稳期),而是L形曲线(速降 期一平稳期)。①弹簧的性能失效阈值较低,通 常都在10%以下,远低于其他产品的失效阈值 (如橡胶圈的失效阈值在30%左右),这导致退 化量分布离阈值近,所以弹簧一开始就是速降 期;②在贮存初期,弹簧退化速率快,但持续时 间短,所以其可靠度曲线的速降期时间也很短; ③该引信弹簧个体差异较大(退化量方差较 大),而且退化到一定程度后开始非常缓慢地退 化,所以其可靠度曲线的平稳期非常长,并且可 靠度几乎永远不会到0。



## 4 评估结果分析

若只将应力损失率作为性能参数,根据 式(15)、式(17)、式(20)可以得到应力损失率δ 的可靠度模型:

$$R_{s}(t) = \Phi\left(\frac{7-\mu_{1}}{\sigma_{1}}\right)$$
(22)

式中:**Φ**(·)表示标准正态分布的累积概率函数。 由此,根据式(22)可以得到弹簧应力损失率

的可靠度曲线,如图6(a)所示。

若只将永久变形率作为性能参数,根据 式(16)、式(17)、式(20)可以得到永久变形率 *ε* 的可靠度模型:

$$R_{t}(t) = \Phi\left(\frac{5-\mu_{2}}{\sigma_{2}}\right) \tag{23}$$

由此,根据式(23)可以得到弹簧永久变形率的可 靠度曲线,如图6(b)所示。

当应力损失率和永久变形率互相独立时,根据式(22)、式(23)可以得到在两者独立情况下的 弹簧可靠度模型:

$$= \Phi\left(\frac{7-\mu_1}{\sigma_1}\right) \cdot \Phi\left(\frac{5-\mu_2}{\sigma_2}\right)$$
(24)

根据式(24)可以得到弹簧两个性能参数独 立时的可靠度曲线,如图6(c)所示。







通过上述讨论,可以比较弹簧应力损失率的 可靠度  $R_s(t)$ 、永久变形率的可靠度  $R_t(t)$ 、两者 独立时的可靠度  $R_v$ 和两者相关时的可靠度  $R_r$ , 曲线对比如图 7 所示。



Fig. 7 Reliability curve contrast

从图 7 可以看出,不论哪个可靠度曲线,其共同特点是:前期可靠度快速下降,后期缓慢下降。因此,为了更好保证引信可靠性,建议对采购的弹簧进行环境试验筛选,避免给引信装配性能退化过快的弹簧,从而降低引信故障率。

对比双参数相关的可靠度 R<sub>r</sub> 与单参数的可 靠度 R<sub>s</sub> 和 R<sub>t</sub> 可以看出,用单参数的可靠度会高 估弹簧贮存期间的可靠性,所估计的弹簧贮存寿 命偏长,这将导致维修不及时,可能造成安全 隐患。

对比双参数相关的可靠度 R<sub>r</sub> 与双参数不相 关的可靠度 R<sub>v</sub> 可以发现,两个参数独立会明显低 估弹簧贮存期间的可靠性,导致引信提早更换,造 成资源浪费,降低经济效益。考虑相关性后的可 靠度 R, 更加接近工程实际。

综上可得,本文的可靠度模型相比其他模型 可以较准确地预估弹簧贮存期间的可靠度变化, 不仅能提高引信的安全性,而且考虑了其经济性。

## 5 结论

 1)通过恒定应力加速退化试验,获得弹簧应 力损失率和永久变形率的退化数据,并对数据展 开统计分析,利用修正的 Arrhenius 方程进行外推 计算,得到弹簧在贮存温度 T<sub>0</sub> = 25 ℃时的退化 轨迹。

2)采用 Anderson-Darling 统计量验证样品退 化量最优分布为正态分布,并基于二元正态分布 得到弹簧双参数相关的可靠度模型。

3)通过与其他可靠度模型对比,表明本文建 立的可靠度模型能更好地反映弹簧实际的可靠度 变化,对研究弹簧在贮存条件下的可靠度具有一 定的参考价值与指导意义。

## 参考文献(References)

- [1] 赵河明. 基于神经网络的引信可靠性技术研究[D]. 太原:中北大学, 2005.
   ZHAO H M. Research on fuze reliability based on neural network[D]. Taiyuan: North University of China, 2005. (in Chinese)
   [2] MANOUCUPUPUPUIT D. ADDITIATE S. CONCUPUCTOR AND ADDITIATE S. CONCUPUCTOR ADDITIONAL A
- MANOUCHEHRYNIA R, ABDULLAH S, SINGH S S K.
   Fatigue reliability assessment of an automobile coil spring under random strain loads using probabilistic technique[J].
   Metals, 2019, 10(1): 12.
- [3] MANOUCHEHRYNIA R, ABDULLAH S, SINGH S S K.
   Fatigue-based reliability in assessing the failure of an automobile coil spring under random vibration loadings [J].
   Engineering Failure Analysis, 2022, 131(2): 105808.
- [4] CEYHANLI U T, BOZCA M. Experimental and numerical analysis of the static strength and fatigue life reliability of parabolic leaf springs in heavy commercial trucks [J]. Advances in Mechanical Engineering, 2020, 12 (7): 168781402094195.
- [5] 付涛, 王德成, 程鹏. 基于威布尔分布的圆柱螺旋压缩弹 簧疲劳寿命分析[J]. 机械强度, 2020, 42(1): 81-86.
  FU T, WANG D C, CHENG P. Fatigue life analysis of cylindrical helical compression spring based on weibull distribution [J]. Journal of Mechanical Strength, 2020, 42(1): 81-86. (in Chinese)
- [6] 王建平,郭孟飞,梁晓,等. 斜圈弹簧应力松弛研究及寿 命预测[J]. 机械科学与技术, 2020, 39(5): 795-803.
  WANG J P, GUO M F, LIANG X, et al. Study on stress relaxation and life prediction of canted coil spring [J].
  Mechanical Science and Technology for Aerospace Engineering, 2020, 39(5): 795-803. (in Chinese)
- [7] SINHA N K. Stress relaxation at high temperatures and the role of delayed elasticity [J]. Materials Science and Engineering: A, 2005, 393(1/2): 179-190.
- [8] GILL S P A. Stress relaxation of nickel-based superalloy

helical springs at high temperatures [J]. Materials Science and Engineering: A, 2014, 613: 117 – 129.

[9] 潘骏, 王小云, 陈文华, 等. 基于多元性能参数的加速退 化试验方案优化设计研究[J]. 机械工程学报, 2012, 48(2): 30-35.
PAN J, WANG X Y, CHEN W H, et al. Research on optimal design of accelerated degradation test plan based on

optimal design of accelerated degradation test plan based on multiple performance parameters [J]. Journal of Mechanical Engineering, 2012, 48(2): 30-35. (in Chinese)

- [10] LLANO-VIZCAYA L D, RUBIO-GONZALEZ C, MESMACQUE G, et al. Stress relief effect on fatigue and relaxation of compression springs[J]. Materials & Design, 2007, 28(4): 1130-1134.
- [11] 张保山, 王永平, 李志勇, 等. 60Si2Mn 螺旋弹簧的压缩 应力松弛行为与贮存寿命预测[J]. 实验力学, 2011, 26(6): 699-706.
  ZHANG B S, WANG Y P, LI Z Y, et al. On the compressive stress relaxation behavior and storage life prediction of 60Si2Mn helical springs [J]. Journal of Experimental Mechanics, 2011, 26(6): 699-706. (in Chinese)
- [12] GHOSH R N. Creep life predictions of engineering components: problems & prospects [ J ]. Procedia Engineering, 2013, 55: 599 - 606.
- [13] 肖坤,顾晓辉,彭琛.基于恒定应力加速退化试验的某引 信用 O 型橡胶密封圈可靠性评估[J].机械工程学报, 2014,50(16):62-69.

XIAO K, GU X H, PENG C. Reliability evaluation of the O-type rubber sealing ring for fuse based on constant stress accelerated degradation testing [J]. Journal of Mechanical Engineering, 2014, 50(16): 62-69. (in Chinese)

[14] 冯静. 基于秩相关系数的加速贮存退化失效机理一致性检验[J]. 航空动力学报, 2011, 26(11): 2439-2444.
 FENG J. Consistent test of accelerated storage degradation failure mechanism based on rank correlation coefficient[J].

Journal of Aerospace Power, 2011, 26(11): 2439 - 2444. (in Chinese)

[15] 魏芳荣,李家俊,李群英,等. 螺旋压缩弹簧应力松弛性能的动态试验研究[J]. 金属热处理,2007,32(4):47-50.
WEIFR,LIJJ,LIQY, et al. Dynamic experiment on stress relaxation properties of helical compress spring[J].

Heat Treatment of Metals, 2007, 32 (4): 47 – 50. (in Chinese)

- [16] 高大元,何碧,何松伟,等. Arrhenius 方法的局限性讨 论[J]. 含能材料,2006,14(2):132-135.
  GAO D Y, HE B, HE S W, et al. Discussion on limitations of the Arrhenius methodology [J]. Chinese Journal of Energetic Materials, 2006, 14(2):132-135. (in Chinese)
- [17] 陈海建,滕克难,李波,等. 基于修正 Arrhenius 方法的 SRM 药柱储存寿命预估[J]. 弹箭与制导学报, 2011, 31(4):232-235,239.
  CHEN H J, TENG K N, LI B, et al. A research of solid rocket motor grain storage life forecast based on modified Arrhenius method [J]. Journal of Projectiles, Rockets, Missiles and Guidance, 2011, 31(4): 232-235, 239. (in Chinese)
- [18] 杜永强,郑坚,彭威,等. 基于修正 Arrhenius 活化能方法的 HTPB 推进剂贮存寿命预估[J]. 固体火箭技术,2017,40(1):81-84,89.
  DU Y Q, ZHENG J, PENG W, et al. Storage life prediction of HTPB propellant based on modified Arrhenius activation energy method [J]. Journal of Solid Rocket Technology, 2017,40(1):81-84,89. (in Chinese)
- [19] ESCOBAR L A, MEEKER W Q. A review of accelerated test models[J]. Statistical Science, 2006, 21(4): 552 – 577.
- [20] JÄNTSCHI L, BOLBOACĂ S D. Computation of probability associated with Anderson-darling statistic [J]. Mathematics, 2018, 6(6): 88.