应用理论

车辆的高可靠和长寿命密封技术体系优化研究

袁 磊1,杜明欣2,李敬有3,梁文利1

(1.63963部队,北京 100072;2.山东非金属材料研究所,山东 济南 250031;3.北方车辆集团,北京 100072)

摘要:针对装甲车辆轻量化带来的车体装甲厚度减小以及在高盐雾、高低温、高湿热、强紫外照射等复杂使用环境对 车辆的高可靠和长寿命密封需求,开展耐高低温和耐老化的密封材料、适应薄壳车辆大形变部件的密封结构、大尺寸发 泡密封圈的整体成型工艺优化以及密封圈的密封性能评价方法研究。结果表明,经过密封技术体系优化的车辆密封圈 能够满足车体被密封部件大形变下水密性和气密性要求,使用寿命延长25%以上。

关键词:车辆密封;密封技术;水密性;气密性 中图分类号:TQ336.4⁺2 文献标志码:A

装甲车辆的车体密封极为重要,密封不良会 引起设备盐雾腐蚀或锈蚀、内部超压无法建立、涉 水不安全等问题,这一直是车辆密封的重点和难 点。我国轻量化薄壳车体的设计越来越多,车体 门舱部件厚度也相应减小^[1-3]。由于大尺寸门舱 部件会因加工残余应力出现弯曲变形,同时这些 被密封部件在车辆高速越野运动中长期受振动冲 击和扭转剪切等应力作用发生叠加变形,造成密 封圈的压缩量不足以弥补被密封部件产生的变形 量,从而产生泄漏。此外,装甲车辆使用环境严 苛,其经常处于高盐雾、高低温、高湿热、强紫外照 射等环境中,因此要求其密封材料在上述综合环 境下具有高度的密封可靠性和长寿命。

本工作从耐高低温和耐老化的密封材料、适 应薄壳车辆的大形变部件密封结构、大尺寸发泡 密封圈的整体成型工艺优化以及密封圈的密封性 能评价方法方面进行研究,对车辆的高可靠和长 寿命密封技术体系进行优化。

文章编号:1000-890X(2023)12-0940-09 DOI:10.12136/j.issn.1000-890X.2023.12.0940

腐密封材料的基础上对其性能进一步提升,将长链 支化的耐老化三元乙丙橡胶与硅橡胶并用,采用动 态交联技术^[4-5],提高密封材料的耐高低温和耐老 化性能,同时通过对硫化体系与补强体系的匹配设 计,使密封材料的物理性能保持较好。密封材料优 化前后的典型耐环境性能对比如表1所示。

表1 密封材料优化前后的典型耐环境性能对比 Tab.1 Comparison of typical environmental resistance of sealing materials before and after optimization

项 目	优化前	优化后
压缩永久变形(70 ℃×24 h,压		
缩率50%)/%	20	8
脆性温度/℃	-49	<-64
压缩耐寒因数(-45℃)	0.23	0.63
拉伸强度变化率/%		
盐雾老化(40 ℃×72 h,氯化钠		
溶液的质量分数3.5%)后	-2.7	-2.4
氙弧灯光老化(65 ℃×1 000 h,		
相对湿度65%)后	+2.9(72 h)	$+7.3(1\ 000\ h)$
热空气老化(100 ℃×72 h)后	-3.6	+1.6
湿热老化(70 ℃×240 h,相		
对湿度90%)后	+6.9	-9.8
臭氧老化(40 ℃×72 h,臭		
氧浓度200×10 ⁻⁸)后	无龟裂	无龟裂

1 密封材料优化

密封材料优化为在原有的耐臭氧、耐盐雾、防

作者简介:袁磊(1990一),男,北京人,63963部队工程师,博士,主要从事轮式特种车辆总体论证的工作。

E-mail:89985624@qq.com

引用本文:袁磊,杜明欣,李敬有,等.车辆的高可靠和长寿命密封技术体系优化研究[J].橡胶工业,2023,70(12):940-948.

Citation: YUAN Lei, DU Mingxin, LI Jingyou, et al. Research on optimization of high reliability and long life sealing technology systems for vehicles[J]. China Rubber Industry, 2023, 70 (12):940–948.

从表1可以看出,密封材料优化后的压缩永久 变形减小,耐低温性能改善较大。

2 密封结构优化

由于车辆车体涉及不同大小、不同形状、不同 材料的门舱部件,因此密封圈的规格多种多样,无 法设计成标准件,需要针对大尺寸部件对密封圈 的使用特点、功能等进行分析,完成密封结构优化 设计。

2.1 大尺寸门舱的密封参数设计

结构设计的主要考虑因素为部件变形问题。 大尺寸门舱由于尺寸大、存在加工残余应力、在人 员踩踏和车辆高速运动中长期受振动冲击、扭转 剪切应力等原因造成变形、平整度差。每种车辆 部件的变形量都不同,没有详细的统计数据,一般 可达到±1 mm,舱盖和舱体叠加变形量可达到±2 mm。此外,活动门舱需要经常开关,因此锁紧点 不可能设计太多,易造成锁紧力不均匀,导致部件 变形,进而引起密封圈的周圈应力变化。因此,在 进行门舱密封圈的结构设计时应考虑门舱的变形 问题,适当增大密封圈的压缩量。

为适应大变形,门舱密封圈采用压缩性能好 的发泡橡胶密封圈,为进一步增大压缩量,将密封 圈设计成封闭中空结构或半封闭结构,以增大门 舱的变形空间。

密封圈的截面最大压缩率为:

 $Y_{\text{max}} = \frac{h_{\text{max}} - d_{\text{min}}}{h_{\text{max}}} \times 100\%$ (1) 密封圈的截面最小压缩率为:

$$Y_{\min} = \frac{h_{\min} - d_{\max}}{h_{\min}} \times 100\%$$
(2)

式中, Y_{max}为密封圈的截面最大压缩率, Y_{min}为密封 圈的截面最小压缩率, h_{max}为密封圈的设计截面厚 度加上公差, h_{min}为密封圈的设计截面厚度加下公 差, d_{max}为密封圈的理论压缩量加上公差, d_{min}为密 封圈的理论压缩量加下公差。

以密封圈的理论压缩率为30%,密封圈的设 计厚度为20 mm,按Y = (h-d)/h计算(y,h,d分别 为密封圈的截面压缩率、设计截面厚度、理论压缩 量),d = 0.7h。按h公差为 ± 1 mm,d的公差为 ± 2 mm,计算密封圈的最大压缩率和最小压缩率分别 为43%和21%,与理论压缩率比较具有一定的波动 范围。

因此,设计中结合被密封部件的结构尺寸和 变形量,理论压缩率一般设计为25%~45%。

2.2 多种密封结构优化

(1)适应大形变的密封结构优化。

目前车辆门舱密封普遍采用发泡橡胶密封 圈,对于变形量较小的门舱能够保证密封性能,但 对于大尺寸薄壁门舱,其变形量一般较大,如果密 封圈压缩率太小,压缩量不足以弥补门舱的变形 量,就会造成密封失效。改进方案是采用中空结 构密封圈,以增大其压缩量。适应大形变的密封 圈结构优化实例见图1。



图1 适应大形变的密封结构优化实例 Fig. 1 Optimization examples of sealing structures for adaptation to large deformations

(2) 尾门的密封结构优化。

尾门一般在车体开口的侧面或底面,采用铰 链带动尾门扇形开合。在尾门扇形开合时会造成 铰链一端密封圈压得太紧,密封压条对密封圈的 严重剪切和挤压会造成密封圈损坏,而与铰链相 对的一端压缩量不够,造成密封可靠性降低;同 时尾门受力不均匀会使门盖的变形量增大,致使 密封失效。尾门的密封结构优化方案是密封圈的 密封面设计为斜面,以减少铰链一端密封圈的受 力。尾门的密封结构结构优化实例见图2。

(3) 耐刮磨的密封结构优化。

发泡橡胶密封圈在使用中受门舱挤压和人员踩踏容易损坏。相对于发泡橡胶,非发泡的致 密橡胶的强度高、耐刮磨性能好和抗撕裂性能佳, 其强度是发泡橡胶的8~10倍,但致密橡胶存在 硬度大、不易压缩的缺点,不适应大形变门舱的密 封^[6-10]。耐刮磨的密封结构优化方案是设计发泡





橡胶/致密橡胶复合密封结构,内层发泡橡胶实现 可压缩性,表层致密橡胶提高强度、降低刮磨损 失。耐刮磨的复合密封结构如图3所示。



Fig. 3 Diagram of scratch and wear resistant composite sealing structures

2.3 非活动部件的玻璃密封结构优化

针对观察窗、周视镜、防风护罩等非活动部件 的玻璃密封,根据玻璃的形状、尺寸设计相应的玻 璃卡槽,卡槽尺寸相比玻璃尺寸缩小2~3 mm,使 密封圈紧箍到玻璃上,以消除运动过程中玻璃的 振动,密封圈/玻璃卡槽组合件通过压紧结构安装 于相应的部位上,密封圈接触面设计为锯齿结构, 以提高其密封性能。某型号防风护罩的玻璃密封 圈结构如图4所示。

2.4 旋转座圈的密封圈结构优化

旋转座圈密封圈一般通过设计一定的拉伸 率,使密封面与旋转座圈贴合而起到密封作用。 密封圈拉伸安装会产生包紧力,包紧力太小不能 发挥密封作用,包紧力太大则旋转座圈转动困难, 通过理论推导及有限元验证,密封圈的包紧力计 算公式为:

$$F = \left(\frac{15.75 + 2.15H_{A}}{100 - H_{A}}\right) \times \left(\frac{R_{0} - R_{1}}{R_{1}}\right) \times 2\pi HW \quad (3)$$





$$F_{\rm L} = \frac{F}{C} = \frac{F}{2\pi R_0} \tag{4}$$

$$F_{\rm s} = \frac{F}{S_3} = \frac{F}{2\pi R_0 H} \tag{5}$$

式中,F为密封圈的包紧力, F_L 为密封圈的线载荷, F_s 为密封圈的面载荷, H_A 为密封圈的邵尔A型橡胶 硬度, R_0 为旋转座圈半径, R_1 为密封圈的半径,H为 密封圈的等效厚度,W为密封圈的等效宽度,C为 密封圈周长, S_3 为旋转座圈的侧面积。

考虑密封圈的拉伸量与包紧力的关系及 密封圈的实际应用情况,密封圈的拉伸率应在 5%~12%范围内。

两种旋转座圈的密封圈结构如图5所示。



图5 两种旋转座圈的密封圈结构示意 Fig. 5 Diagram of sealing ring structures for two types of rotating seats

3 成型工艺优化

3.1 大尺寸发泡密封圈的整体成型工艺

传统的门舱盖密封圈成型工艺流程是先进行 密封条的挤出和硫化,然后将密封条两端粘接而 形成密封圈。这种密封圈在大多数情况下能够满 足使用要求,但如果密封条的断面宽度大于断面 高度,在安装到圆弧形的密封沟槽中时,密封条内 侧受压缩力、外侧受拉伸力,受力不稳定,会产生 翘曲现象,即密封条内侧或外侧翘起,影响装配、 关舱甚至密封效果[11-14]。改进方案是采用发泡橡 胶材料直接模压发泡成型为与安装沟槽形状一致 的整体发泡密封圈,从而改善密封圈与被密封部 件的贴合性。研究中解决了如下技术难点:(1)发 泡橡胶材料与工艺的匹配性; (2)发泡密封圈的 周向膨胀均一性。

传统的发泡密封条先通过挤出机挤出成型, 然后采用一步法成型工艺硫化发泡为所需形状的 密封条,其材料配方适应一步法成型工艺,发泡过 程与硫化过程基本同步;而发泡密封条整体模压 发泡成型必须采用两步法成型工艺,即先在模具 中完成初步硫化,然后开模膨胀发泡,再在高温箱 中进行完全硫化。

经过分析和试验,通过改进密封圈的硫化体 系和发泡体系,采用高温发泡体系与低温发泡体 系复配、低温有压硫化体系与高温无压硫化体系 复配,在适当的硫化温度及时间等工艺条件下,一 段硫化时在较低温度下低温发泡体系和低温硫化 体系发挥作用,使胶料发生低密度交联,实现微发 泡或形成微泡核;二段硫化在较高温度下高温发 泡体系和高温硫化体系发挥作用,实现胶料的充 分发泡、完全交联,得到表面状态良好、尺寸稳定 的发泡密封圈^[3]。配方和工艺优化前后发泡密封 圈的发泡硫化过程和稳定性对比如分别如图6(tmax 为最大发泡率时间)和表2所示,配方和工艺优化 后发泡密封圈的性能和发泡密封圈的照片分别如 表3和图7所示。

3.2 中空密封圈的加工工艺

中空密封圈可解决门舱在产生较大变形量时 的密封问题,中空密封条两端对接是关键技术,传 统对接工艺是采用快干胶进行粘接,存在粘接面 发脆、容易开裂的问题。本研究采用将挤出并硫



Fig. 6 Comparsion of foaming and vulcanization process of foam sealing ring before and after formula and process optimization

化的中空密封条进行两端注射硫化对接的加工工 艺,并以可溶型芯支撑进行中空对接,该工艺需要 重点解决可溶型芯的配方及加工技术。

水溶型芯采用高温模压工艺成型,模压成型 关键是确定热固性粉体压缩比,通过试验确定热 固性粉体压缩比、模压温度和模压时间等参数,根

Comparison of stabilities of foam sealing rings before and after formula and process optimization Tab. 2 密封圈的周向8个点 项 目 第1点 第2点 第3点 第4点 第5点 第6点 第7点 第8点 原工艺 邵尔A型硬度/度 13 17 22 16 20 26 28 30 -2.8 公称尺寸偏离值/mm +3.0+2.0+1.3-2.4+1.8-2.2+0.5新工艺 邵尔A型硬度/度 19 19 24 18 21 23 22 20 公称尺寸偏离值/mm +1.5+1.3+0.8-1.2+1.0-0.6+0.3-1.3

表2 配方和工艺优化前后发泡密封圈的稳定性对比

表3 配方和工艺优化后发泡密封圈的性能 Tab. 3 Properties of foam sealing ring after formula and process ontimization

process optimization		
项 目	测试值	
压缩永久变形(70 ℃×22 h,压缩率50%)/%	≪35	
低温性能(-45 ℃×4 h)	90°弯折无破坏	
高温邵尔A型硬度变化(80 ℃×24 h)/度	$-2\!\sim\!+2$	
耐臭氧老化性能(40 ℃×24 h,臭氧浓度		
50×10 ⁻⁸ ,伸长率5%)	无龟裂	



图7 配方和工艺优化后发泡密封圈的照片 Fig. 7 Photos of foam sealing rings after formula and process optimization

据确定的热固性粉体压缩比设计模具。某型号舱 盖中空密封圈的截面如图8所示,可溶型芯成型模 具如图9所示,可溶型芯成型工艺参数如表4所示, 可溶型芯的照片如图10所示,中空密封圈的照片 如图11所示。



图8 某型号舱盖中空密封圈的截面示意 Fig. 8 Diagram of cross section of hollow sealing ring for a certain type of hatch cover



图9 可溶型芯成型模具示意 Fig.9 Diagram of soluble core forming mold

4 密封性能评价方法

对密封圈在多因素环境老化试验后大形变下

表4 可溶型芯成型工艺参数

1ab. 4 Formin	ig process paran	neters of solubl	e core
可溶型芯制备		密封条注射硫化粘接	
项 目	数据	项目	数据
材料混合机转速/		注射压力/MPa	50 ± 5
$(\mathbf{r} \cdot \mathbf{min}^{-1})$	$10\ 000 \pm 5\ 000$	锁模力/kN	50 ± 5
材料混合时间/min	$1 \sim 3$	注射量/cm ³	2 ± 0.5
热固性粉体压缩比	3 : 1	预料温度/℃	60 ± 5
模压温度/℃	$140\!\sim\!155$	硫化温度/℃	160 ± 5
模压时间/min	15 ± 5	硫化时间/min	8 ± 2
模具压力/MPa	20 ± 5		



图10 可溶型芯的照片 Fig. 10 Photos of soluble cores



图11 中空密封圈的照片 Fig. 11 Photos of hollow sealing ring

的密封性能的表征方法进行研究,按相应密封优 化结构形式进行缩比模拟舱设计,通过调整门 舱舱体的变形量,考核在大变形下密封圈密封的 性能。

4.1 水密性评估试验

密封圈的水密性试验方法参照GJB 150.14A—2009制定。

GJB 150.14A—2009规定浸渍试验中设备涉 水试验深度为1.5 m,试验时间为30 min~1 h。本 工作在此基础上进行更严苛测试,浸渍深度由1.5 m增大至2.5 m,试验时间为1 h。由于2.5 m水深 在实际操作中存在难度,因此本研究采用浅水位 浸渍,通过外加等效气压模拟2.5 m的水深进行试 验。设计的试验工装包括试验箱和水箱,试验箱 由盖板和箱体组成,盖板上有密封沟槽用于安装 密封圈,为了有效表征试验后试验箱中有无渗水 痕迹,借鉴电气设备进水指示方法,在试验箱盖内 表面粘贴不可逆遇水变红标签,可灵敏显示有无 进水。水箱中注水用于浸渍试验箱,水箱盖板上 连接气源和气压表用于向水箱中加压。为减小浮 力,试验箱采用倒放的方法,这样较浅的水位就可 使密封圈完全浸渍在水中。

试验表明,在充气压力为0.024 MPa和浸渍时 间为61 min时,优化密封圈模拟件在浸渍状态下 无渗水痕迹。密封圈的浸渍水密性试验如图12所 示,密封圈的安装及标签粘贴如图13所示。



图12 密封圈的浸渍水密性试验示意 Fig. 12 Diagram of immersion water tightness test of scaling ring



图13 密封圈的安装及标签粘贴示意 Fig. 13 Diagram of installation and label pasting of scaling ring

4.2 气密性评估试验

密封圈的气密性试验方法参照GJB 1066A— 1997制定。

GJB 1066A—1997规定除尘增压风机全 压≥1 kPa,净化风量为550 m³•h⁻¹,乘员室安全密 闭状态下压力≥300 Pa,工作密闭状态下压力≥ 200 Pa。因此,规定密封圈的气密压力≥300 Pa, 并进行更严苛测试,即充气压稳定后将气源切断, 观察气压保持情况,试验时间由5 min延长至30 min。设计的气密性试验工装结构尺寸与水密性 试验工装结构一致,只是在盖板上增加螺纹孔并 连接快接头,用于向工装内充气。

经过试验测试,在起始气压为1 044 Pa、持续时间为31 min条件下,优化密封圈模拟件能够建立910 Pa的超压试验,如图14所示。



图14 密封圈的气密性试验示意 Fig. 14 Diagram of air tightness test of sealing ring

4.3 大形变试验工装模拟密封试验

对车体密封的密封圈分别进行耐盐雾、热空 气老化、光老化、湿热老化、耐臭氧老化试验,具体 试验条件见表5。

表5 密封圈的环境老化试验条件 Tab.5 Environmental aging test conditions for sealing ring

项目	试验条件
盐雾老化	40 ℃×72 h,氯化钠溶液质量分数3.5%
氙弧灯光老化	65 ℃×1 000 h,相对湿度65%
热空气老化	100 °C×72 h,压缩率25%
湿热老化	70 ℃×240 h,相对湿度90%
耐臭氧老化	40 ℃×72 h,臭氧浓度200×10 ⁻⁸

对老化后的密封圈利用大形变试验工装进行 水密性试验。大形变试验工装的沟槽底面沿周圈 方向扩展±3 mm,即试验工装具有6 mm的变形 量,密封圈的压缩率为25%,将试验工装放入水箱 并充气0.024 MPa(相当于2.4 m深水压),加上0.1 m水压,模拟2.5 m深水压。试验结果表明,经过60 min浸渍试验,试验工装无渗水痕迹。大形变试验 工装见图15,浸渍水密性试验装置见图16。

4.4 使用寿命评估试验

使用寿命评估试验基于时温等效原理,为在 较短时间内推导出密封材料的使用寿命,必须进 行高温加速老化试验。本研究依据GB/T 20028— 2005进行密封材料的寿命预测,即基于阿累尼乌 斯定律,也就是密封材料发生预定性能变化所需 时间的对数与相应的绝对温度倒数之间存在近似



图15 大形变试验工装 Fig. 15 Large deformation test equipment



图16 浸渍水密性试验装置 Fig.16 Immersion water tightness test device 的百线关系进行分析。

加速老化试验的原理就是通过提高反应温度 以加快反应速率,试验温度的确定原则为高温与 使用温度下密封材料的反应机理相同,不出现导 致密封圈非使用失效反应^[15]。加速老化试验温度 过高,外推计算的误差越大;试验温度过低,则试 验周期长,按照以往经验试验温度降低10℃,试验 时间需要延长将近1倍。因此,必须参考密封圈的 实际使用温度来确定出合理、经济的加速老化试 验温度条件。

特性指标要求对密封圈的使用能力表征有意 义且能正确评价。良好的弹性是密封圈保持密封 性能的必要条件。密封材料在压缩状态下随着时 间的延长会发生化学变化(如橡胶分子链断裂、新 的交联键生成),产生永久压缩变形,使物理性能 下降或丧失,从而失去密封作用。

橡胶产品的老化指标临界值是评价其使用寿 命的重要参数。加速老化试验只能获得橡胶产品 的性能退化趋势,要明确给出使用寿命,必须有对 应的老化指标临界值。老化指标临界值可以借鉴 经验值,也可参考产品制造技术条件规定的性能 指标确定,但最科学的方法是通过模拟试验来获 取,而模拟试验的全面性是至关重要的。

将密封圈加速老化至使用的最后阶段需经历 全面的环境考核试验,最终根据试验中和试验后 密封圈的密封性能得出其使用寿命。密封圈的使 用寿命考核试验可通过模拟试验或实测试验来实 现。实测试验直观性强、操作简便、经济易实现, 试验中暴露的密封失效环节容易定位。本研究设 计加工了密封圈压缩状态下加速老化用试验工 装,在150℃下进行加速老化,并按一定的时间间 隔进行密封性能测试,得到密封圈的压缩永久变 形临界值。

本研究开展了在50,70,80和90 ℃下密封材料 在空气中恒定热应力下的加速老化试验,测试不 同试验温度和时间下其压缩永久变形,对各温度 点的试验结果进行回归分析,以插入法分别取得 各个温度点下的失效时间,对失效时间与相应温 度的函数作图,得到失效时间与温度函数之间的 线性方程,以此对密封材料进行使用寿命评估。

当温度升高时,一般情况下,高分子材料化学 反应的速率会提高,温度与化学反应的关系可以 用阿累尼乌斯方程表示:

k(*T*) = *A* • exp(-*E*/*RT*)
 (6)
 式中:*k*(*T*) 为反应速率常数,min⁻¹;*A*为指前因子,min⁻¹;*E*为活化能,J • mol⁻¹;*R*为理想气体常数,
 8.314 J • mol⁻¹ • K⁻¹;*T*为热力学温度,K。

化学反应函数关系以式(7)表示:

 $F_x(t) = k(T) \cdot t$ (7) 式中, $F_x(t)$ 为反应关系的函数, t为失效时间。

将(6)式代入(7)式,得式(8):

$$F_{x}(t) = A \cdot \exp(-E/RT) \cdot t$$
(8)
对式(8)中的t求解可得:

 $t = F_x(t) / A \cdot \exp(-E/RT)$ (9) 对式 (9) 取对数可得:

 $\lg t = \lg [F_x(t)/A] + [E\lg (e/R)] \cdot (1/T) \quad (10)$

令a=lg[Fx(t)/A],b=Elg(e/R),代人式(10) 中得:

lgt=a+b•(1/T) (11) 即lgt与1/T呈线性关系,因此可以通过外推法 求出密封材料在某一温度下性能达到指定老化程 度时所需的时间。

对优化后密封材料每个温度点达到临界值lgt 与相应的1/T进行线性回归分析,可得到拟合直 线,见图17。

根据得到的失效时间与温度函数之间的线 性关系方程,得到18 ℃下密封材料的使用寿命为



图17 基于压缩永久变形的密封材料使用寿命评估 回归分析结果



11.4年。考虑到实际使用情况较复杂,取安全因数2.5,则密封材料的使用寿命预测为4.56年,较密封材料优化前的使用寿命延长了25.5%。

4.5 实车淋雨试验

将顶窗密封圈、后门密封圈装入车辆,通过淋 雨试验测试密封结构适应性以及是否满足功能性 使用。在试验前,对被密封部件的变形量进行了 测量,顶窗的变形量左侧和右侧分别为6.2和6.3 mm,后门变形量为6.5 mm。顶窗和后门淋雨照片 如图18所示。





(a)顶窗

(0)月1]

图18 顶窗和后门淋雨照片 Fig. 18 Photos of roof window and rear door being exposed to rain

从图18可以看出,在淋雨试验过程中,顶窗和 后门未发生渗漏。结果表明,顶窗和后门密封圈 的密封性能良好,在顶窗和后门变形量大于6 mm 条件下满足GJB 150.8A—2009淋雨试验考核。

5 结语

密封技术是装甲车辆可靠性保障的关键技术,密封结构性能与密封材料、密封结构参数、介

质润滑条件、装配工艺等直接相关,通过对密封材 料、密封结构、装配工艺以及试验方法进行优化研 究,解决了轻量化带来的薄壳车体密封难题,改善 了长期存在的密封圈易损坏、使用寿命短、可靠性 差等技术问题。

参考文献:

[1] 刘华. 轮式装甲车薄壳车体设计要点及难点分析[J]. 新技术新工 艺,2020(4):42-44.

LIU H. Analysis of the main point and difficulty about thin shell car body design for wheeled armored vehicle[J]. New Technology & New Process, 2020 (4) :42–44.

- [2] 毛宝全,于子平,邵毅.车载武器概论[M].北京:国防工业出版社, 2015.
- [3] 曹贺全,孙葆森.装甲防护技术研究[M].北京:北京理工大学出版 社,2019.
- [4] 李建芳. EPDM为基体制备高性能材料的研究[D]. 青岛:青岛科技 大学,2013.

LI J F.Study on preparation of high performance materials using EPDM as a matrix[D].Qingdao: Qingdao University of Science and Technology, 2013.

- [5] 甄建斌,伊佳佳,姬占有,等. EPDM/EVA共混发泡胶料的制备和 性能研究[J]. 橡胶工业,2022,69(11):812-821.
 ZHEN J B, YI J J, JI Z Y, et al. Preparation and properties of EPDM/ EVA foaming blend[J]. China Rubber Industry, 2022,69(11):812-821
- [6] MIANDAD R, BARAKAT M, ABURIAZAIZA A S, et al. Effect of plastic waste types on pyrolysis liquid oil[J]. International Biodeterioration & Biodegradation, 2017, 119:239–252.
- [7] YAZDANI E, HASHEMABADI S H, TAGHIZADEH A. Study of waste tire pyrolysis in a rotary kiln reactor in a wide range of pyrolysis temperature[J]. Waste Management, 2019, 85:195–201.
- [8] SARTORI C M L, HIRANOBE C T, DOS SANTOS R J, et al. Effect of sulfur donor and co-agent as scorch delay system over third monomer EPDM-ENB content[J]. Journal of Rubber Research, 2021,24(3):339-346.
- [9] 宋伟飞,刘灿培,卢庆新,等. EVA/EPDM/SEBS交联发泡材料摩 擦与磨损特性[J]. 高分子材料科学与工程,2016,32(9):72-77. SONG W F,LIU C P,LU Q X, et al. Friction and wear characteristics of EVA/EPDM/SEBS cross-linked and foamed material[J].Polymer Materials Science & Engineering,2016,32(9):72-77.
- [10] 王必勤. EPDM发泡材料的制备及结构与性能研究[D]. 上海:上 海交通大学,2006.

WANG B Q. Preparation, structure and properties of EPDM foam materials[D]. Shanghai: Shanghai Jiao Tong University, 2006.

[11] 彭辉. 硅烷交联PP/EPDM (POE) 共混材料的制备与性能[D]. 郑 州:郑州大学,2018. PENG H. Preparation and properties of silane crosslinked PP/ EPDM (POE) blends[D]. Zhengzhou :Zhengzhou University,2018.

- [12] NIEN Y H, YEH P H, SHIH Y F, et al. Modification of the structure of EPDM by chemically grafting inorganic species[J]. Journal of Sol–Gel Science and Technology, 2015, 73 (2): 350–357.
- [13] GÓMEZ-JIMENEZ S, BECERRA-FERREIRO A M, JAREO-BETANCOURT E, et al. Phenomenological model for the reaction order n in the kinetics of curing an elastomer EPDM[J]. MRS Advances, 2019, 4(59-60):1-12.
- [14] DATTA S, NASKAR K, JELENIC J, et al. Dynamically vulcanized PP/EPDM blend by multifunctional peroxides: Characterization with various analytical techniques[J]. Journal of Applied Polymer Science, 2005, 98 (3) :1393–1403.
- [15] YU J X, XU J Q, LI Z C, et al. Upgrading pyrolytic carbon-blacks (CBp) from end-of-life tires: Characteristics and modification methodologies[J]. Frontiers of Environmental Science & Engineering, 2020, 14(2):19.

收稿日期:2023-07-16

Research on Optimization of High Reliability and Long Life Sealing Technology Systems for Vehicles

YUAN Lei¹, DU Mingxin², LI Jingyou³, LIANG Wenli¹

(1. 63963, Beijing 100072, China; 2. Shandong Institute of Nonmetallic Materials, Shandong 250031, China; 3. Northern Vehicle Group, Beijing 100072, China)

Abstract: In response to the reduction in the body armor thickness caused by lightweight armor vehicles as well as the demand for the high reliability and long life sealing of the vehicles in complex usage environments such as high salt mist, high and low temperatures, high humidity and heat and strong ultraviolet radiation, the research on optimization of the high and low temperature resistant and aging resistant sealing materials, the sealing structure for adaptation to the large deformation components of the thin shell vehicles, the integral forming process of the large–sized foam sealing rings and the evaluation method of sealing properties of sealing ring was carried out. The results showed that, after optimizing the sealing technology system, the vehicle sealing rings could meet the water and air tightness requirements for the large deformation sealed components of the vehicle body, and their service lives were extended by more than 25%.

Key words: vehicle sealing; sealing technology; water tightness; air tightness

专利2则

由宜春国轩电池有限公司申请的专利(公布 号 CN 116622139A,公布日期 2023-08-22)"一 种回收利用废旧轮胎制备轮胎橡胶材料的方法", 公开了一种利用废旧轮胎制备轮胎橡胶材料的方法", 公开了一种利用废旧轮胎制备轮胎橡胶材料的方法,即以废旧轮胎为原料,先挤压破碎形成胶块和 除胶块外的废料,再将除胶块外的废料中的钢丝 去除,将胶块和废料进行高温裂解,回收高温裂解 产生的炭黑和尾气,将高温裂解尾气在催化剂的 作用下加热形成碳纳米管团簇物,再与胶块粉碎 制成的胶粉、高温裂解产生的炭黑混合,经过高温 鞣制形成轮胎橡胶材料。通过本发明方法制得的 轮胎橡胶材料具有优良的性能,可以作为制备翻 新轮胎的原料,达到减轻废旧轮胎回收过程中的 污染、减少资源浪费、降低成本的目的。

由温州大学新材料与产业技术研究院申请 的专利(公布号 CN 116622327A,公布日期 2023-08-22)"一种用于硅橡胶的聚氨酯粘合剂", 公开了一种用于硅橡胶的聚氨酯粘合剂的制备方 法。该聚氨酯粘合剂的配方(用量/份)为:二异 氰酸酯 20~60,聚酯多元醇 30~40,小分子 二元醇 5~10,碳酸二甲酯 10~20。其中,聚 酯多元醇由物质的量比为(5~10)/(110~160)/ (100~200)的乙氧化季戊四醇/二元醇/二元酸聚 合而成。本发明提供了一种对硅橡胶有较好粘接 效果的环保型聚氨酯粘合剂。

(信息来源于国家知识产权局)