第 39 卷第 8 期 2011 年 8 月

文章编号: 0253-374X(2011)08-1204-04

DOI:10.3969/j.issn.0253-374x.2011.08.019

汽车后视镜气动噪声的影响参数

李启良1,杨志刚2,王毅刚2

(1. 同济大学 航空航天与力学学院,上海 200092; 2. 同济大学 汽车学院,上海 201804)

摘要:选取普通后视镜外形作为基础模型,分别挑选可能影响后视镜气动噪声的3个形状参数和2个角度参数,使用大 涡模拟和FW-H方程预测后视镜的气动噪声并分析其影响 因素.整车风洞普通后视镜气动噪声试验结果与数值计算结 果吻合,表明采用混合方法预测后视镜气动噪声的可行性. 分析各种参数的后视镜气动噪声可以发现,声源强度在支撑 面比后视镜表面大;它在普通后视镜支撑面的分布呈现梯形 形状,且不随后视镜前后脸的变化而变化,但支架的存在却 使之成为矩形形状.除旋转角度外,增加其他4种参数均有 利于降低后视镜产生的气动噪声.

关键词:汽车后视镜;气动噪声;风洞试验;大涡模拟 中图分类号:U467.1+3 **文献标识码:**A

Influence Parameters of Aerodynamic Noise for Automotive Rear View Mirror

LI Qiliang¹, YANG Zhigang², WANG Yigang²

(1. College of Aerospace Engineering and Applied Mechanics, Tongji University, Shanghai 200092, China; 2. College of Automotive Studies, Tongji University, Shanghai 201804, China)

Abstract: The profile of generic rear view mirror is taken as the basic model, and three shape parameters and two angle parameters, the possible parameters that affect the noise characteristics of rear view mirror, are chosen respectively. The aerodynamic noise generated by mirror is predicted by using large eddy simulation and FW-H equation and the influence parameters are analyzed. The agreement of aerodynamic noise generated by generic rear view mirror between full scale automotive wind tunnel test results and numerical computation results indicates that hybrid method is feasible to predict the aerodynamic noise generated by all kinds of mirrors was analyzed, it is found that the sound source intensity radiated from the support surface of the mirror is stronger than it is at mirror surfaces. A trapezium region based on high sound pressure level is found at the support surface of generic rear view mirror and it is independent of the shape of front face and rear face, but it becomes the rectangular region when a root is mounted at the bottom of mirror. The increase of all parameters except rotate angle can be applied to reduce aerodynamic noise generated by mirror.

Key words: automotive rear view mirror; aerodynamic noise; wind tunnel test; large eddy simulation

后视镜产生的气动噪声影响着车内外声场环境,成为近几年的研究热点.美国通用汽车公司^[1]于2008年在GMAL风洞对GMT360车型和GMX320车型的后视镜进行气动噪声试验测量,并利用测量结果评估FLUENT软件用于气动噪声预测的可行性.奥地利研究中心^[2]于2005年在BMW风洞对BMW5系列的后视镜进行试验测量,并利用试验结果评估其数值计算的合理性.过去的研究对量产车的后视镜所产生气动噪声做了少量的风洞试验,并开始尝试评估数值计算的可行性.然而,这些研究缺乏通用性,难以直接指导后视镜的设计和开发.

在后视镜设计开发中,工程师与研究者注意到 后视镜产生的气动噪声是后视镜与 A 柱之间相互 作用的结果,噪声大小和分布受后视镜的外形、安装 角度等多种因素影响.为了更清楚辨别出这些因素 的变化规律,本文从真实后视镜的基本元素(前脸、 后脸和支架)出发,抽象出普通后视镜.在普通后视 镜基础上,依据已有气动优化经验,选取表征后视镜 形状的 3 个参数和安装角度的 2 个参数,它们分别 是前脸厚度 L、后脸深度 d、支架长度 h、迎风角度 θ 以及旋转角度 α.通过考察它们的差异,评估它们的

收稿日期:2010-05-13

基金项目:国家"九七三"重点基础研究发展计划(2011CB711203)

第一作者;李启良(1980—),男,工学博士,主要研究方向为汽车空气动力学与气动噪声. E-mail:lql0804@hotmail.com

通讯作者:王毅刚(1964—),男,副研究员,理学博士,主要研究方向为气动声学.E-mail:w5w5w5wyg@sina.com

变化规律,旨在为后视镜优化设计提供参考.

1 数值计算方法

1个直径 D 和高度 H 均为 0.2 m 的半圆柱以及 直径 D 为 0.2 m 的 1/4 球组成的普通后视镜首先被 安装在长度为 15.00D、宽度为 8.00D 以及高度为 7.20D 的计算域中,且远离入口约为 5.25D,如图 1 所示.商业软件 ICEM-CFD 用于在整个计算域内创 建六面体网格.为了能更好求解壁面边界层,在后视 镜表面和地面创建边界层网格.考虑到大涡模拟对 网格的特殊要求,设定第 1 层网格到后视镜壁面量 纲一化的距离 $y^* \approx 5.$ 整个计算域初始网格总数约 为 270 万个.无粘壁面条件应用到计算域的 2 个侧 面和顶面;无滑移的壁面条件应用到地面和后视镜 表面.在计算域的入口指定为速度入口,设定其雷诺 数 $R_e = 520\ 000(以后视镜直径为特征长度);出口指$ 定为压力出口.



图 1 数值模型示意 Fig.1 Schematic of numerical model

直接方法与混合方法在气动噪声预测中均有应 用.直接方法通过对整个计算域的流场和声场进行 求解,从而实现气动噪声预测.该方法要求巨额计算 资源,仅适用于雷诺数较小的流动产生的气动噪声 问题.本文使用的混合方法通过将流场和声场分开 计算,即首先通过大涡模拟获得后视镜表面以及支 撑面的压力脉动,然后利用 FW-H 方程得到不同位 置的噪声特征,它可以大幅度降低计算资源,从而能 够用于雷诺数较大的流动产生的气动噪声问题.计 算时,首先使用可实现两方程 $k - \epsilon$ (kinetic energydissipation rate)湍流模型^[3]得到流场的准定常解, 然后使用大涡模拟计算后视镜非定常流场,其中亚 格子模型选用 Smagorinsky-Lilly 模型^[4]. 在非定常 流动计算中,初始时间步长设定为5×10-4 s,单个 时间步长内迭代 25 次,通过监控测点 A 与 B 确定 单个时间步长计算收敛.计算3000个时间步长后, 保持单个时间步长迭代步数不变,将时间步长调整 为2.5×10⁻⁴ s,继续计算1000个时间步长后,开始 采集测点数据,接下去的2000个时间步长的计算结 果用于数据分析.

以普通后视镜作为基础模型,在此基础上分别 对可能影响后视镜气动噪声的3个外形参数和2个 角度参数进行气动噪声计算与分析,如图2所示.变 化后的后视镜同样安装在图1所示的计算区域,使 用相同的网格处理技术,最终创建的网格总数与基 础模型的网格总数有些差异.对于它们的气动噪声 计算,包括边界条件、湍流模型、时间步长以及数据 采样等等均与基础模型相同.



图 2 5 种后视镜参数 Fig.2 Five parameters of rear view mirrors

2 结果分析与讨论

2.1 数值与试验结果对比

为了验证本文后视镜气动噪声预测结果的准确 性,选取了1999年在德国FKFS气动-声学风洞完 成普通后视镜的气动噪声试验结果[5-6].图 3 给出 该试验示意图以及测点布置.多达11个传声器测点 按照图 3b 和图 3c 的位置进行先后布置.限于篇幅, 图 4 仅给出测点 4 的频谱特性. 从图中可以看出,随 着频率增加,测点声压级不断减少.当测点超过 1000 Hz后,测点声压级已经处于 40 dB. 可见, 后视 镜产生气动噪声主要能量集中在中低频区域,其频 率段为 20~500 Hz. 对比数值与试验结果可以发现, 数值计算得到测点频谱与试验较为相似.特别是在 频率较低处,如频率为20~100 Hz,数值与试验不仅 趋势一致,而且数值相差很小. 当频率较大时,如频 率200~1000 Hz,且数值得到测点声压级变化趋势 虽然一致,但普遍比试验大.这可能是由于数值计算 本身原因导致,如亚格子模型、网格等因素.从计算 数值与试验在频率从 20 Hz 到 2 000 Hz 得到测点 4

的总声压级可以看出,它们总声压级在 80 dB 附近 变化,两者相差约 0.3 dB.



图 3 风洞试验与测点布置(单位:mm) Fig.3 Wind tunnel test and test point positions(unit:mm)



Fig.4 Frequency spectrum of test points

2.2 不同形状参数的影响

图 5 显示了不同形状参数下后视镜表面和支撑 面的声压级.对于普通后视镜表面正对来流部位,特 别是驻点附近,由于该处压力脉动非常小,其声压级 很小.处于分离点附近的流动很不稳定,导致后视镜 表面较大的压力脉动是当地声压级较大的主要原因. 尾涡的持续不断拍打使后视镜后脸声压级可达 105 dB.后视镜尾部流场十分复杂,非定常流动计算表明 该处存在各种尺度的涡结构,各种涡之间的相互作用 导致支撑面上强烈的非定常压力脉动,脉动振幅超过 后视镜本身.正因如此,在支撑面处声压级分布呈现 梯形形状,其他的声压级远大于后视镜本身,最大声 压级可达 128 dB,绝大多数地方的声压级在 110 dB 以 上.其中,梯形上底可取后视镜后脸与支撑面交界线, 高约 3.5D,斜边与上底夹角约为 105°.

当前脸厚度增加后,由于流动分离点后移,后视 镜表面压力脉动和尾部速度脉动振幅降低,声压级 有所降低.支撑面上最大声压级从基础模型的 128 dB减少到 123 dB.梯形的分布形状仍然存在,但 是梯形所围面积有所减少.可见增加后视镜前脸厚 度可降低声源的强度.后视镜后脸深度的增加,减少 了后脸的压力脉动,使它的声压级有轻微减少.支架 的存在从根本上改变了后视镜尾部流场.从支撑面 声压级云图可以看出,梯形分布形状转变成矩形,其 中矩形的宽约为1.50D,长约为2.00D.在矩形内, 大部分位置的声压级均大于110 dB,最大声压级可 达127 dB.与基础模型相比可以发现,支架的存在有 利于降低声源的强度.





位于后视镜尾部的测点 A 用于感受声源的声 传递.不同形状参数下测点的频谱图如图 6. 从图中 可以看出,随着频率增加,各种形状参数的后视镜均 有相同的变化趋势,即均随着频率增加,声压级不断 下降,在频率为50 Hz 附近有一个不太明显的峰值. 与基础模型相比,除高频外,在相同频率下形状参数 变化后的后视镜声传递到测点的声压级均有不同程 度降低,其中在频率位于 200~700 Hz 处降幅较为 明显.在基础模型的基础上,后视镜前脸厚度增加 后,相同测点感受到的总声压级有所减少,如基础模 型测点 A 的总声压级为 115.6 dB,但前脸厚度增加 后,该测点的总声压级为112.3 dB,降低了3.3 dB. 后脸深度的改变,仅稍微降低其总声压级.支架的存 在对降低声源声传递也有贡献.与无支架的后视镜 相比,在有支架情况下,测点 A 感受到的总声压级 降低了 3.6 dB.

2.3 不同角度参数的影响

迎风角度和旋转角度的变化并没有带来声源表 面声压级分布的本质变化,如图7所示.支撑面仍比 后视镜表面声压级大,最大声压级同样为130 dB.对 于迎风角度为15°时,由于后视镜表面压力脉动变小 而使其声压级有一定的降低.支撑面上梯形面积变 小,这与当地流场变化密切相关.旋转角度为15°时, 尽管梯形分布仍然存在,但是其位置发生改变.梯形 上底边不再是后视镜后脸与支撑面的交界线,而是 与该交界线有一定的角度.声压级最大的地方仍是 剪切层影响的区域,其大小达130 dB.







仍取测点 A 来分析角度参数变化后后视镜的 声传递,它们频谱如图 8 所示. 从图中可以看出,尽 管角度发生变化,但并没有改变测点声压级随频率 的变化趋势. 与基础模型相比,迎风角度增加后,在 频率小于 700 Hz 的中低频段,测点 A 的声压级均有 不同程度的减少. 旋转角度增加后,尽管在 200~ 700 Hz的频率段有所降低,但在更低频段却增加. 迎 风角度增加的确能降低声源的声辐射强度,如迎风 角度为 15°,测点 A 的总声压级降低了 1.4 dB. 但是 旋转角度为 15°,测点 A 的总声压级降低了 1.4 dB. 但是 旋转角度为 15°,测点 A 的总声压级降低了 1.4 dB. 但是



Fig. 8 Frequency spectrum of test point

3 结论

整车风洞普通后视镜气动噪声试验结果与数值 计算结果的吻合证明了本文采用混合方法预测后视 镜气动噪声的合理性.

尽管后视镜表面辐射出噪声,但是后视镜支撑 面辐射的噪声比后视镜本身大.在后视镜的支撑面 声压级分布呈现梯形形状,不随后视镜前后脸的变 化而变化,但支架的存在却改变了该区域的分布,使 之成为矩形分布形状.

通过增加后视镜前脸厚度、后脸深度、支架长度 与迎风角度能降低后视镜产生的气动噪声,但增加 旋转角度却不能.

参考文献:

- [1] Chen K H.Johnson J. Dietschi U, et al. Automotive mirror wind noise simulations and wind tunnel measurements [C] // Proceedings of the 14th AIAA/CEAS Aeroacoustics Conference. Vancouver: American Institute of Aeronautics and Astronautic, Inc, 2008:1-13.
- [2] Reichl C, Krenn C, Mann M, et al. Application of numerical and experimental techniques for the Aero-acoustic characterisation of a car rear-view mirror [J]. International Journal of Aeroacoustics, 2005, 4(1):185.
- [3] Shih T H, Liou W W, Shabbir A, et al. A new k-ε eddy viscosity model for high Reynolds number turbulent flows: model development and validation[J]. Computers and Fluids, 1995, 24 (3):227.
- [4] Lesieur M, Metais O, Comte P. Large-eddy simulations of Turbulence[M]. London; Cambridge University Press, 2005.
- [5] Höld R, Brenneis A, Eberle A. Numerical simulation of aerodynamic noise sound generated by generic bodies placed on a plate: part I -prediction of aerodynamic noise sources [C] // Proceedings of the 5th AIAA/CEAS Aeroacoustics Conference. Washington: American Institute of Aeronautics and Astronautic, Inc, 1999; 1 14.
- [6] Siegert R, Schwarz V, Reichenberger J. Numerical simulation of aerodynamic noise sound generated by generic bodies placed on a plate: Part II-Prediction of Radiated Sound Pressure [C] // Proceedings of the 5th AIAA/CEAS Aeroacoustics Conference. Washington: American Institute of Aeronautics and Astronautic, Inc, 1999:1-10.