基于CFD的双道超车过程气动特性分析

唐洪涛1,杨峻程1,张祥1,刘学龙2

(1. 天津科技大学 机械工程学院, 天津 300222; 2. 中汽研(天津)汽车工程研究院有限公司, 天津 300300)

摘 要:基于计算流体力学(CFD)中的动网格技术对双道超车进行了数值模拟,研究表明,双道超车过程中,3辆车 周围均出现强烈的压强和空气流速变化,当主超车在两车之间时,流场变化更为复杂。随着车辆相对位置的变化,3辆 车周围的涡形态发生明显变化,涡的变化消耗流场中的能量,使车身受力发生变化。行驶过程中,3辆车的侧向力、风 压中心位置和横摆力矩均发生明显变化。绝对速度增加,主超车与被超车的最大侧向力均呈线性增长,给车辆行驶稳定 性带来负面影响。

关键词:双道超车;动网格技术;涡;气动力 中图分类号:U467.1+3 文献标志码:A DOI: 10.3969/j.issn.2095-1469.2022.03.05

Aerodynamic Characteristics Analysis of Overtaking Process on Two-Lane Roads Based on CFD Simulation

TANG Hongtao¹, YANG Juncheng¹, ZHANG Xiang¹, LIU Xuelong²

(1. College of Mechanical Engineering, Tianjin University of Science & Technology, Tianjin 300222, China;
2. CATARC (Tianjin) The Automotive Engineering Research Institute Co., Ltd., Tianjin 300300, China)

Abstract: Based on the moving mesh technology in computational fluid dynamics (CFD), the numerical simulation of the overtaking maneuver on two-lane roads was studied. The results show that in an overtaking process the lateral forces on the three vehicles increased first, then decreased, and finally stabilized. When the overtaking vehicle was between the two overtaken vehicles, the lateral forces fluctuated more frequently. With the change of the relative position between the vehicles, the centers of wind pressure at the three vehicles all moved forward, which affected the stability of the vehicles. When the absolute speeds of the overtaking and the overtaken vehicles increased, the maximum lateral forces on the three vehicles all increased linearly, which would reduce the vehicle running stability.

Keywords: two-lane overtaking; moving grid technology; vortex; aerodynamic force

双道超车会对主超车及被超车产生连续干扰, 破坏单车流场,对汽车的操纵稳定性和行驶稳定性 产生较大影响^[1]。由ABDEL^[2]进行的风洞试验结 果表明,在选取的11个纵向位置的水平截面上, 压力分布存在明显变化,阐明了道路车辆行驶时的 相互气动干扰。HOWELL等^[3]在对轿车与卡车模

收稿日期:2021-10-28 改稿日期:2021-12-15

基金项目:国家自然科学基金(51778416);天津科技大学大学生创新创业训练计划(202010057174)

参考文献引用格式:

唐洪涛,杨峻程,张祥,等.基于CFD的双道超车过程气动特性分析[J].汽车工程学报,2022,12(3):254-266. TANG Hongtao, YANG Juncheng, ZHANG Xiang, et al. Aerodynamic Characteristics Analysis of Overtaking Process on Two-Lane Roads Based on CFD Simulation[J]. Chinese Journal of Automotive Engineering, 2022, 12(3):254-266. (in Chinese)



型进行的试验中发现,超车过程卡车周围的压力 场,特别是卡车前部,所呈现出的负荷响应更为显 著。针对车辆相对位置这方面的研究, HOMOUD 等^[4] 通过 Solid Works Flow 得到4个超车位置的流 场压强和速度变化,并发现轿车在完成变道时出现 最大阻力系数,但试验选取位置较少,对超车的连 续性变化规律研究存在局限性。NOGER 等^[5]则通 过试验发现不同横向间距和纵向间距对超车过程的 气动力和力矩产生明显影响,但试验模型过于简 化,对试验精度会产生一定影响。张世村^[6]在对 两个Ahmed模型进行仿真时发现,随着横向距离的 变小,两车之间的相互响应变大,相应的阻力系数 就会变大。而吴允柱等^[7]则利用Ahmed模型探究 了车速对超车过程的影响,研究表明,相对速度对 主超车的影响较小,对被超车的影响较大,相同相 对速度下,绝对速度较低的两辆车存在更大的瞬态 气动响应。邵南^[8]在进行超车过程的气动特性研 究时,引入了涡的概念,并提出边缘旋转圆柱法对 尾部涡流进行优化,阐述了涡流对超车过程的影 响,对提高车辆气动性能具有重要意义。

基于以上研究,本文对双道超车过程中的流场 变化做出分析,研究超车过程中压力场、速度场以 及涡的变化对各车辆的气动力及风压中心的影响, 并分析不同车速在超车过程中对气动力的影响,最 后据研究结果给出相应结论。

1 基本控制方程组

依据《道路交通安全法》第78条规定,道路 行驶车辆最高车速不得超过120 km/h。本文选用汽 车的最大行驶速度约为108 km/h,马赫数约为 0.088,小于0.4,可认为该风速范围内为不可压缩 流体,所以密度ρ为常数,适用质量守恒方程为:

$$\frac{\partial u}{\partial x} + \frac{\partial v}{\partial y} + \frac{\partial w}{\partial z} = 0 \ . \tag{1}$$

动量守恒方程为:

$$\frac{\partial}{\partial x_{i}}\left(u_{i}u_{j}\right) = -\frac{\partial p}{\partial x_{j}} + \frac{\partial}{\partial x_{j}} \left[\mu_{\text{ef}} \left(\frac{\partial u_{i}}{\partial x_{j}} + \frac{\partial u_{j}}{\partial x_{i}} \right) \right]_{\circ} \quad (2)$$

$$\& \Rightarrow \forall \mathbf{x} \to \mathbf{x} \to$$

$$\frac{\partial (\rho T)}{\partial t} + \frac{\partial (\rho uT)}{\partial x} + \frac{\partial (\rho vT)}{\partial y} + \frac{\partial (\rho wT)}{\partial z} = \frac{\partial}{\partial x} \left(\frac{k}{c_p} \frac{\partial T}{\partial x} \right) + \frac{\partial}{\partial y} \left(\frac{k}{c_p} \frac{\partial T}{\partial y} \right) + \frac{\partial}{\partial z} \left(\frac{k}{c_p} \frac{\partial T}{\partial z} \right) + S_{T \circ}$$
(3)

式中: u、v和w分别为速度矢量在 x、y和z方向上 的分量; p为流体微元上的压力; μ_{ef} 为湍流粘性系 数; t为时间; S_{T} 为流体的内热源及由于粘性作用 流体机械能转换为热能的部分; k为流体力学传热 系数; c_{s} 为比热容; T为温度。

在汽车空气动力学中,通常用气动力系数来描述汽车的空气动力学特性。式(4)为侧向力系数 计算公式^[9]。

$$C_s = \frac{S}{\frac{1}{2}\rho v_{\infty}^2 \cdot A}$$
(4)

式中: *S*为车身所受侧向力; *v*。为合成气流相对速度; *A*为汽车正投影面积^[9]。

2 数值模拟

2.1 模型选取和计算域的确定

模拟选用某款 SUV,原车尺寸为:长4629 mm, 宽1898 mm,高1655 mm,轴距约2.8 m。汽车质 量约1.8 t,正投影面积约2.7 m²。按原车尺寸简化 为矩形,长用L表示,宽用W表示。车头与车尾按 照比例做圆角处理。为确保超车过程中车辆周围的 流场不受计算域的影响,将计算域长度设为40L, 宽设为20W。各方案提前行驶一段距离再进入数据 采集区域,保证气体的充分流动。计算域和超车模 型如图1所示。



图 1 汽车模型和计算域

2.2 网格划分

模拟采用三角形非结构化网格,车身网格尺寸

设定为0.1,计算域网格尺寸设定为0.6,目的是保 证车身周围网格密集些,远离车身的网格疏松些, 提高模拟过程车身周围流场的精度。图2为计算域 网格模型,网格数约158000个。



图 2 网格模型

2.3 计算域的设定

计算域右侧为压力进口,左侧为压力出口。求 解器选用transient(瞬态求解器),计算采用*k*-epsilon 湍流模型,动网格参数选择Smoothing(网格光顺)和 Remeshing(网格重划分),Spring Constant Factor (弹性因子)设置为0.05。采用动网格进行数值模 拟^[10],当车辆发生位移时,需要对网格重新划分,目 的是为了保证较好的网格质量。

2.4 双道超车方案

3 车均从右侧向左行驶, carA 为主超车, carB 和 carC 为被超车,且速度相同,所有方案车辆间距一致。carB 在主超车右前方, carC 在主超车正前方,记 carA 的中心与 carB 的中心沿 x 轴正方向的距离为 X, 沿 y 轴正方向的距离为 Y。超车方案见表1。

case	carA车速/ (m·s⁻¹)	carB车速/ (m·s ⁻¹)	carC车速/ (m·s ⁻¹)
case1	15	10	10
case2	20	15	15
case3	25	20	20
case4	30	25	25

表1 超车方案

3 仿真结果分析

3.1 压力云图分析

以 case2 为例进行压力云图分析,时间步长为 0.000 5 s,时间步数为10 000 步,每隔25个时间步 采集一张图片。并以行驶方向为正方向,规定 carB 在 carA 右侧, carC 在 carA 左侧。图中单位为 Pa。







(d) X/L=1、Y/W=1.25放大图





(f) X/L=1.5、Y/W=1放大图



(g) X/L=2,Y/W=0.75



(h) X/L=2、Y/W=0.75 放大图



(i) X/L=2.5, Y/W=0.5



(j) X/L=3,Y/W=0.25



图 3 双道超车压力云图

图 3b、图 3a 的放大图, carA 超越 carB 半个车身。通过观察放大图标记区域, carA 右侧存在一个压强分布变化明显的区域,两车之间压强由高压向低压过度,使 carA 右侧车身受力不均。同时 carA 车头左侧与车尾右侧的低压区会加剧 carA 车身的扭转趋势,该位置 carA 车身存在逆时针横摆力矩,有使 carA 绕垂直 Z 轴转动的趋势。carB 也存在同向扭转趋势,引起 carB 车身横摆角发生改变,影响 carB 的行驶稳定性和驾驶安全。

carA车头的正压区已经干涉 carC车身右侧压强场,使 carC右侧压强略高于左侧, carC车身受力发 生变化。

在超车过程中,该位置主超车 carA 与被超车 carB 存在同向扭转趋势,容易发生碰撞,存在一定 危险性。

如图 3c、图 3d 所示, carA 右侧受到 carB 前端 正压区影响,与 carA 左侧形成较大压强差,使 carA 车身两侧受力不平衡,对 carA 的行驶稳定性 造成影响。通过观察放大图的标记部分, carA 车头 左侧和 carA 尾部与 carB 车头之间均存在负压区, 使 carA 车身存在逆时针扭转趋势,仍存在与 carB 剐蹭的风险。

随着车辆相对位置的变化, carB与 carA之间的 负压区减小, carB左侧正压区增大, 车身两侧压强 差逐渐减小。

carA车头正压区开始干涉carC右侧压强场,导致carC右侧压强偏高,车身两侧压强差变大,使carC车身受力增大。但carA距离carC车尾仍有半个车身,所以两车出现碰撞的概率较小。

如图 3e、图 3f 所示,此时 carA 车头与 carC 车 尾接近。carA 右侧压强高于左侧,放大图标记处的 小面积负压区会使 carA 车头两侧压强差增大, carA 行驶变得不稳定, carA 车头存在向 carC 扭转趋势, 对 carA 变道形成阻碍作用。

carC受carA正压区影响,右侧车身周围呈现大面积正压区,与左侧的负压形成较大压强差,对 carC的行驶稳定性带来不利因素。加之车尾负压区的共同作用,使carC存在逆时针扭转趋势,可能引起 carC 车身偏离正常行驶轨迹,存在与 carA 车头 相撞的风险。

carB两侧压强差逐渐减小,但车身左侧仍然受到 carA 尾流影响行,两侧仍存在压强差,车身受力仍存在不平衡。

如图 3g、图 3h 所示, carA 追上 carC 半个车身, carA 与 carC 之间出现负压区。放大图标记处能够看 出 carC 右侧前车身呈正压区,后车身呈负压区,使 carC 右侧车身受力不均,高压区将 carC 车头向左侧 推,低压将 carC 车尾向右侧吸引, carC 车身存在逆 时针扭转趋势,产生影响 carC 直线行驶的横摆角, carC 存在跑偏现象。

由于两车之间的负压区, carA前车身两侧存在 明显压强差, 使 carA 车头有向 carC 扭转的趋势, 对 carA 变道形成阻碍作用。当两车间距较近时仍存 在剐蹭风险。

此时 carA 尾流对 carB 左侧流场干扰已经很小, carB 基本恢复单车行驶状态。

如图3i所示, carA与carC车头平齐。两车之间 存在负压区, carC受负压区影响车身会产生被吸近 carA的趋势。而 carA 此时仍然处于变道过程,为 远离 carC 的状态,因此发生碰撞的概率较低。

如图3j、图3k所示,主超车carA在Y方向逐渐远离carC,两车之间的气流干涉逐渐减弱。carA完 全超过carC时,超车过程结束。

3.2 速度矢量图分析

以 case2 的速度矢量图进行分析,图中单位为 m/s。







图 4a 为 X/L=0.5 时的速度矢量图,此时 carA 右 侧气流与 carB 左侧气流相互干涉,两车之间形成一 个流向复杂、流速较低的气流干涉区,通过放大图 4b 可知,由于 carA 右侧与 carB 车头气流干涉,形 成三向气流相互冲击现象,明显降低了该处气流速 度,而 carA 左侧此时存在紧贴车身且尺寸较大的涡 结构,导致 carA 前车身两侧受力不平衡。carA 后 车身与 carB 前车身之间形成的狭窄区域使流入该区 域的气流流速明显变快,导致该处两车车身相互吸 引。该时刻 carA 两侧空气流动状态不平衡,对 carA 超车过程的稳定性造成影响。

从图 4b 中可以观察到, carA 和 carB 之间流出 的气流速度逐渐降低,一部分在 carB 尾部形成涡 流,一部分与 carA 尾流融合,而此时 carB 右侧存 在尺寸较大的涡结构,与 carB 左侧小涡为非对称状 态,导致 carB 两侧空气流动状态差异明显,行驶变 得不稳定。carA 和 carB 此时存在剐蹭风险。

随着 carA、carC 在*X*方向上的接近, carC 右侧 气流开始受到 carA 前端气流影响, 如图 4c 所示, 此时 carC 右侧涡的涡心偏移, 涡形状由扁变圆, 两 侧涡变得不对称, carC 车身受力发生变化。

如图4d为*X/L*=1时的速度矢量图, carA完全超越 carB。由放大图4e可知, carA 右侧气流与 carB 车头气流相互干涉,形成低速流区,且此时 carA 左 侧有两个较大涡流,紧贴车身的涡呈扁平状,尺寸较小,而远一些的涡呈椭圆形,尺寸较大。此时 carA 车身两侧空气流动状态相差明显, carA 车身两 侧形成较大压力差,给 carA 变道带来不利因素。

如图 4f 所示,随着 carA 在 *X* 方向上与 carB 的 距离拉开,两车之间的快速气流区域迅速减小,同 时 carB 左侧涡的涡心前移,两侧涡形态仍存在明显 差异,车身仍会受到两侧气流状态不平衡而产生的 压力差。

随着 carA 与 carC 在 *X* 方向上靠近,如图 4g 所示, carA 前端气流加强对 carC 车身右侧气流干涉, carC 车身右侧涡的涡心继续前移,涡形态由扁变圆,两侧涡形态变的不对称,两侧气流状态失去平衡,使 carC 受力发生变化。

如图4h所示, carA车头与carC车尾平齐,由于 carA车头气流的强烈干扰,此时 carC右侧涡消失。如图4i所示, carC右侧气流呈低速流动状态, 而此时 carC左侧存在尺寸较大且紧贴车身的涡,导致 carC车身两侧气流流动状态产生较大差异, carC 两侧受力不平衡,行驶状态变得不稳定,可能产生 横摆角,影响其直线行驶。

而此时 carA 右侧出现紧贴车身的强制涡流,如 图 4j 所示, carA 前端气流一部分冲击在 carC 车身, 一部分从两车之间流向后方,在 carA 左侧形成涡结 构,该涡尺寸较小,且涡心靠前,与 carA 右侧涡形 态差异明显,使 carA 两侧受力不平衡。

同时 carB 左侧受到 carA 尾流的干扰继续减小, carB 逐渐恢复单车行驶状态。

如图 4k 所示, carA 追上 carC 半个车身, 而 carA 与 carB 在 X 方向上已经存在一定距离, 对 carB 的气动干扰逐渐减小, carB 车身受力逐渐减小, 基 本恢复稳定行驶状态。

如图 41 所示, carA 前端流向两侧的气流冲击 carC 车身,流速降低, carA 和 carC 之间的狭窄区域 使流经空气速度加快,导致两车相互吸引。流经两 车之间的气流一部分合入 carC 尾流,一部分与 carA 后方的反向流相互冲击,使流速迅速降低。该时刻 carA 与 carC 之间形成一个空气流速变化复杂的区 域,使两车行驶的稳定性受到影响,产生横摆角, 增大两车剐蹭风险。

如果产生的横摆力矩具有减小横摆角的作用, 那么汽车具有稳定的气动特性^[11]。

如图4m所示, carA车头与carC平齐, 两车之间空气流速明显大于两侧, 仍存在相互吸引趋势, 而 carB 前端气流对 carA 尾流造成一定干扰, 使 carA 尾流向左侧偏移, 但随着 carA、carC在 Y方向 上距离的拉开, 危险系数大大降低。

如图 4n、图 4o 所示,随着 carA 变道的完成, carA 与 carB 在 *X*方向上的距离和 carA 与 carC 在 *Y*方 向的距离均已拉开。3 车之间的气动干扰逐步减弱, 最后3 车恢复单车行驶状态。

3.3 流线图分析

湍流的一种特征就是旋涡,即流体中存在着的 局部迅速旋转的流体微元,并且这些流体微元处于 不断的形成、变化与被破坏过程中,并在此动态过 程中消耗流场能量,使流场中的车身受力变得复杂 多变,给车辆行驶稳定性带来影响。

















图 5 速度流线图

在 *X/L*=0.5 时, carB 内侧存在 1 涡, 该涡为紧 贴车身的强制涡。由于主超车此时与 carB 较近, 其 尾流对 carB 内侧流场产生干涉, 使 1 涡受到 carA 尾 流的挤压,形状呈扁椭圆形,且尺寸较小。carB 两 侧涡形态此时很不对称。随着 carA 对 carB 的超越, 1 涡的涡心向前移动,尺寸逐渐变大, *X/L*=1.1 时, 1 涡消失。1 涡在超车过程中经历形状、尺寸的变化,从形成到消失消耗流场能量,使 carB 的受力一直在变化。*X/L*=1.9 时,主超车与 carB 已存在一定距离,1 涡再次出现, carA 的尾流对1 涡影响越来越小,直至干涉消失,1 涡回归正常形态。

在*X/L*=0.5到*X/L*=2.0的过程中, carB左侧涡的 变化很活跃,是 carB侧向力变化的原因之一。

carA在超车时,车身两侧流场存在明显变化。随着车辆相对位置的变化,carA车身两侧的强制 涡,2涡和3涡,也随之变化。2涡受carC尾流影 响,形状较扁。carA运动至*X/L*=1.6时,2涡的涡心 向车身后方移动,且形状从扁逐渐变圆。*X/L*=1.9 时,2涡消失。

3 涡在*X/L*=1.2时出现,此时3 涡尺寸较小,位 于 carA 车身后部。随着 carA 与 carB 的距离拉开,3 涡尺寸逐渐变大。涡心向前移动,逐渐回归正常 形态。

在 X/L=0.7 时, carA 外侧约2 m 处出现一个自 由涡,4涡,该涡尺寸较大。随着车辆的运动,4 涡尺寸继续变大。在 X/L=1.3 时,4涡消失。自由涡 的涡心压强较小,会对 carA 产生吸引力。

主超车 carA 周围的大涡在 X/L=0.5 至 X/L=2.0 变 化较为活跃,使其车身受力变化较为频繁,是此过 程 carA 车身侧向力产生波动的重要因素之一。

在主超车 carA 不断向 carC 靠近的过程中,对 carC 车身内侧流场影响越来越大。*X*/*L*=0.5 时, carA 距离 carC 在*X* 方向上为 5 m远,此时 carC 两侧 涡形态正常。随着 carA 的靠近,观察到 carC 内侧 的 5 涡有"起鼓"的现象,逐渐由紧贴车身的扁涡 变成椭圆形涡。在 *X*/*L*=1.3 时,5 涡消失。

在 carA 不断接近 carC 的过程中,随着5 涡的消失, carC 内侧压强将逐渐变大,使 carC 侧向力发生较大幅度变化,可能导致 carC 在行驶时出现偏离正常行驶轨迹的现象,对驾驶产生负面影响。

综上所述,双道超车过程中,车辆相对位置的 变化将对车身周围涡产生较大影响,从而影响车辆 稳定性,给车辆行驶带来不利因素。所以,超车时 涡的研究对驾驶安全具有重要意义。

3.4 侧向力分析

双道超车时,汽车的相对位置发生变化,侧向力 随之改变。在特殊超车位置会使主超车和被超车的侧 向力产生较大波动,给车辆稳定性和驾驶安全带来不 利因素。文中提及的侧向力均为垂直车身的力。



图 6 三车侧向力系数 C_s 变化图

如图6所示, carA侧向力在*X/L*=0.5 至*X/L*=2.5 过程中变化幅度很大。在*X/L*=1.0附近出现最大值。 在*X/L*=1.0至*X/L*=2.0的过程中,主超车位于两辆被 超车之间,此区间流场变化相对复杂,使 carA 的侧 向力出现较为频繁的波动,给超车过程的稳定性带 来不利影响。

carB的最大侧向力出现在*X/L*=0.5 附近,此时的 carB 有被吸近主超车的趋势,该位置属超车过程的高危位置。随着 carA 完成对 carB 的超越, carB 受力急剧变化。在*X/L*=1 附近, carB 侧向力出现了方向改变。当 carA 逐渐远离 carB 后, carB 受力逐渐恢复稳定。

随着主超车的靠近, carC侧向力逐渐增大。在 X/L=1.75 附近出现最大值。此时 carA 的车头距离 carC 车尾较近, 但随着主超车在 X方向上对 carC 的 超越, 两车 Y方向上距离越来越远, carC侧向力在 达到最大值后开始减小, 在 X/L=2.5 附近, carC 车 身受力方向改变。当 carA 完成超车时, carC侧向力 最终趋于平稳。

双道超车使3辆车的气动力产生强烈变化,且 主超车在两车之间时出现更为强烈的力的波动,所 以,在进行双道超车时,主超车在两车之间时的危 险性是非常高的。

3.5 风压中心数据分析

3.5.1 风压中心位置变化分析

双道超车时,由于车辆之间的气动干涉的随机 性,车身气动力等效作用点会发生位置变化,即汽 车风压中心位置的变化,影响车辆行驶的稳定 性^[12]。以case3为例,图中正值代表风压中心相对 质心前移,负值则反之,对超车过程的风压中心变 化进行分析。



图 7 三辆车风压中心位置变化

如图7为3辆车行驶过程的风压中心变化图。在 超车过程中,X/L=0至X/L=0.5, carA风压中心由质 心后移到质心之前,且位移量较大,给carA变道超 车带来不利因素。在X/L=0.5、X/L=1和X/L=1.5时, carA压力中心向前偏移量较大,且X/L=2时出现最大 向前偏移距离,对carA的行驶稳定性造成一定影响。 X/L=3时, carA压力中再次移向质心之后,而风压中 心的位置变化会对carA的变道行驶带来一定干扰。

超车过程中, carB 压力中心在 *X*/*L*=1 时出现最 大后移,其位置变化影响 carB 的行驶稳定性。*X*/*L*= 0.5 时出现 carB 在行驶过程中唯一风压中心前移, *X*/*L*=0.5 至 *X*/*L*=1 过程中, carB 风压中心位移量较 大, 使该过程 carB 受力点变化较大。

由于 carA 的靠近而产生的气动干扰,在 X/L=2 时 carC 风压中心出现最大位移,对其行驶稳定性造 成一定影响,在 X/L=2.5 时,风压中心后移,所以 在 X/L=2 至 X/L=2.5 过程中, carC 风压中心从质心 前移动到质心后,且位移量较大,使此过程 carC 的 受力点位置变化幅度较大,对 carC 的行驶稳定性造 成一定影响。 3.5.2 压力中心位置变化对横摆力矩的影响

表3为3车不同时刻的风压中心位置、侧向力 及力矩方向变化情况。可以看出,从*X/L*=0到*X/L*= 3, carA车身均存在逆时针横摆力矩,在*X/L*=1和 *X/L*=1.5时, carA风压中心位移和侧向力较大,产 生较大横摆力矩,且在*X/L*=1附近,横摆力矩达到 最大值,表明*X/L*=1附近存在 carA 超车过程最不稳 定的位置,变道方向与力矩方向相反,容易引起车 身振动,影响超车过程的稳定性。

carB在行驶过程中,X/L=0时车身存在顺时针 横摆力矩,而X/L=0.5至X/L=3.5均为逆时针横摆力 矩,在*X/L*=0.5附近carB所受横摆力矩达到最大值, 表明当carA超越carB半个车身时,会使carB产生 较大逆时针扭转趋势,影响carB直线行驶的稳定 性,该位置为carB行驶过程中最不稳定的位置。

carC在X/L=0至X/L=2.5行驶过程中,车身存 在逆时针横摆力矩,而X/L=3至X/L=3.5,车身则受 到顺时针横摆力矩影响。X/L=1.5和X/L=2时,carC 车身横摆力矩较大,在X/L=1.5附近,carC所受横 摆力矩达到最大值,即carA车头接近carC车尾时, carC出现较大逆时针扭转趋势。此时刻为carC行驶 过程最不稳定的位置。

表 3 不同位置车辆横摆力矩方向

	carA			carB			carC		
X/L	压力中心位置/m	侧向力/N	横摆力矩方向	压力中心位置/m	侧向力/N	横摆力矩方向	压力中心位置/m	侧向力/N	横摆力矩方向
0	-1.155	131.9	逆时针	-0.49	-437.7	顺时针	0.23	-111.8	逆时针
0.5	1.702	-476.8	逆时针	0.86	-891.7	逆时针	0.99	-234.9	逆时针
1	1.13	-1406.6	逆时针	-1.2	113.7	逆时针	1.02	-469.9	逆时针
1.5	2.02	-426.4	逆时针	-0.77	93.2	逆时针	0.87	-1242.1	逆时针
2	2.25	-236.3	逆时针	-1.01	238.7	逆时针	2.13	-438.4	逆时针
2.5	0.36	-349.3	逆时针	-0.65	134.8	逆时针	-1.68	386.3	逆时针
3	-1.61	-388.9	逆时针	-0.71	58.7	逆时针	0.72	537.7	顺时针
3.5	0.56	288.9	顺时针	-1.05	213.6	逆时针	1.6	51.8	顺时针

4 不同车速对超车过程的影响

4.1 压力云图对比分析

根据上文侧向力变化趋势,分别选取 carA, carB和 carC 的最大侧向力位置压力云图进行分析。

由图 8a、图 8b 对比发现, 30 m/s 时的 carA 车 身右侧呈现更高的压强,且高压区域面积更大,而 车身左侧同时出现更低的负压,且负压区更大,即 30 m/s时的 carA 相比于 20 m/s时的 carA 车身两侧出 现更大的压强差。表明速度越大,此时 carA 车身两 侧压强差越大,对超车越不利。不同车速时 carA 车 头左侧与车尾右侧均呈现出负压区,且速度较大的 carA 呈现出更为明显的负压区,说明速度较大时, 将使 carA 车头产生更强烈的扭转趋势,对变道过程 的稳定性产生更多影响。

X/L=0.5附近出现 carB 的最大侧向力,通过图 8c、 图 8d 的比较,发现速度的增大,使 carA 与 carB 之间 出现压强更低的低压区。主要表现为车速越快,压强 越低,低压区面积越大。表明随着车速的增大,两车 之间压强变低,carB扭转趋势越强烈,使carB更大 几率会出现逆时针横摆角,影响carB直线行驶的稳 定性,更容易发生两车相撞的风险。

且 25 m/s时的 carB 前端呈现更高的压强,高压 区面积更大,使 carA 前车身两侧产生更大压强差, 加强 carA 在变道行驶时的扭转趋势,使超车过程的 危险性提升。

由图8e、图8f对比可知, carA速度增大, 车头 正压区面积和压强明显增大, 使 carC 车身右侧压强 明显增大, 同时, 车速的增大使 carC 车尾右侧与 carA 车头左侧之间的低压区压强降低, 面积增大。 速度的增大使 carC 车身两侧产生更大的压强差, 车 身承受更大气动力带来的负荷, 增大了 carC 偏离直 线行驶的风险。



(a) v=20 m/s carA 最大侧向力位置



(b) v=30 m/s carA 最大侧向力位置



(c) v=15 m/s carB 最大侧向力位置



(d) v=25 m/s carB最大侧向力位置



(e) v=15 m/s carC 最大侧向力位置



4.2 最大侧向力分析

如图9所示,随着车速的增长,主超车和被超车的最大侧向力近似线性增长。从4个工况中比较主超车 carA的最大侧向力发现,case1比case2增长约74.2%,比 case3 增长约146.7%,比 case4 增长约215.4%。比较 carB发现,case1比 case2 增长近72.6%,比 case3 增长近175.7%,比 case4 增长近315.2%。再比较 carC, case1比 case2 增长近41.7%,比 case3 增长近105.8%,比 case4 增长近202.0%。



图 9 不同绝对车速最大侧向力变化图

综上所述,在双道超车过程中,车速的提高对 被超车 carB 的影响最为明显,其次是主超车 carA, 影响较小的是被超车 carC。但从变化图中可以看 出,被超车 carC 在相同速度超车过程中的侧向力是 大于被超车 carB 的,所以3辆车经过最大受力位置 时,行驶稳定性均会受到较大影响。

5 结论

(1)双道超车过程中3辆车周围的压力场、速度矢量场和涡量场发生剧烈变化,且主超车在两辆 被超车之间时流场变化更为剧烈,对汽车行驶稳定 性和操纵稳定性带来负面影响。 (2)双道超车过程,随着主超车相对位置的变化,使3车周围涡形态发生复杂变化,涡的变化是车辆气动力变化的重要原因之一。

(3) 车辆行驶时,侧向力是影响行驶稳定性的 重要因素。在双道超车过程中,随着车辆相对位置 的变化,*X/L*=0.5 附近出现 carB 最大侧向力,*X/L*= 1.0 附近出现 carA 最大侧向力,*X/L*=1.75 附近出现 carC 最大侧向力值。

(4) 通过对3辆车各位置的横摆力矩进行分

参考文献 (References)

[1] 傅立敏.汽车设计与空气动力学[M].北京:机械工业出版社,2010.

FU Limin. Automobile Design and Aerodynamics [M]. Beijing: Mechanical Industry Press, 2010.(in Chinese)

- [2] ABDEL A A. An Experimental Study of the Aerodynamic Interference Between Road Vehicles [C]//SAE Technical Papers,940422,1994.
- [3] HOWELL J, GARRY K, HOLT J. The Aerodynamics of a Small Car Overtaking a Truck [C]. SAE Technical Papers,2014-01-0604,2014.
- [4] HOMOUD S S A, HARMONTO D, ORAIFIGE L. An Investigation into the Effect of Drag Coefficient on Overtaking of Car [J]. Applied Mechanics and Materials, 2014, 493:151-154.
- [5] NOGER C. REGARDIN C. SZÉCHÉNYI E. Investigation of the Transient Aerodynamic Phenomena Associated with Passing[J]. Journal of Fluids and Structures, 2005, 21(3):231-241.
- [6] 张世村.超车过程流场数值模拟分析[D].长春:吉林大 学,2006.
 ZHANG Shicun. Study on the Flow Characteristics of Vehicles, Transient Passing Process[D].Changchun;Jilin University,2006.(in Chinese)
- [7] 吴允柱,贺宝琴,傅立敏.车速对超车车辆瞬态气动特性的影响[J].吉林大学学报(工学版),2007,37(5):1009-1013.

WU Yunzhu, HE Baoqin, FU Limin. Influence of Velocity on Transient Aerodynamic Characteristics of Overtaking

作者简介 =



唐洪涛(1968-),男,黑龙江海林人,博 士,副教授,主要研究方向为高效节能装 备与流动稳定性。

E-mail: tanghongtao@tust.edu.cn

析, carA 在 X/L=1 附近横摆力矩达到最大值; carB 在 X/L=0.5 附近达到最大值; carC 在 X/L=1.5 附近达 到最大值,即这3个位置分别为 carA、carB 和 carC 行驶过程中最不稳定的位置。

(5)随着绝对速度的增加,主超车与被超车所 受最大侧向力呈线性增长。车速的提升对被超车 carB的影响最为明显,其次是主超车 carA,影响较 小的是被超车 carC。

and Overtaken Vehicles [J]. Journal of Jilin University (Engineering and Technology Edition), 2007, 37(5): 1009–1013.(in Chinese)

- [8] 邵南.汽车超车过程中外流场涡流结构研究及气动性 能优化[D].长春:吉林大学,2017.
 SHAO Nan. A Research into the Vortex Structures Around Vehicles and the Optimization of the Aerodynamical Performance During the Overtaking Maneuvers
 [D]. Changchun: Jilin University, 2017. (in Chinese)
- [9] 傅立敏.汽车空气动力学[M].北京:机械工业出版社, 2006.

FU Limin.Automobile Aerodynamics [M].Beijing: China Machine Press, 2006.(in Chinese)

[10] 李进良.精通 FLUENT_6.3 流场分析[M].北京:化学工 业出版社,2009.

LI Jinliang. FLUENT_6.3 Flow Field Analysis [M]. Beijing: Chemical Industry Press, 2009.(in Chinese)

[11] 张英朝.汽车空气动力学数值模拟技术[M].北京:北京 大学出版社,2011.ZHANG Yingchao. Numerical Simulation Technology of

Automobile Aerodynamics [M]. Beijing: Peking University Press, 2011.(in Chinese)

[12] 秦小飞.考虑风压中心位置影响下的汽车稳定性及控制研究[D].长沙:湖南大学, 2014.
QIN Xiaofei. Research on the Automotive Crosswind Stability and the Control of the Crosswind Stability Consider the Location of the Center of Pressure [D]. Changsha:Hunan University, 2014.(in Chinese)

通信作者 💻



杨峻程(1995-),男(满族),吉林省吉林 市人,硕士研究生,主要研究方向为系统 匹配与优化。

Tel: 13166971862 E-mail: 2446828836@qq.com