

## تحلیل و ارزیابی اثرگذاری سیستم توربوشارژر بر مصرف سوخت و میزان آلاینده‌های خروجی اتوبوسهای گازسوز نمونه منتخب «شرکت واحد اتوبوسرانی تهران»

ابوالقاسم امامزاده

گروه مهندسی انرژی دانشکده محیط زیست و انرژی دانشگاه آزاد واحد علوم و تحقیقات و رئیس دانشکده تحصیلات تکمیلی صنعت نفت

حسین قدمیان

فریده عتابی

سامان چهارازی

گروه مهندسی انرژی دانشکده محیط زیست و انرژی دانشگاه آزاد واحد علوم و تحقیقات

### چکیده

براساس مطالعات انجام شده سهم خودروها در انتشار آلاینده‌ها در حدود ۷۰٪ است و این سهم نیز عمدتاً ناشی از سوخت‌های فسیلی است. با توجه به مشکلات روزافزون آلودگی هوا و عواقب زیست‌محیطی آن به دلیل استفاده از سوخت‌های دودزا (گازوئیل و بنزین و...) که حجم عمده‌ای از این آلودگی توسط وسایل نقلیه شخصی یا عمومی تولید می‌گردد، استفاده از سوخت گاز طبیعی به دلیل تولید حداقل گازهای آلوده‌کننده در صدر اولویت‌های دولتها از جمله کشور ایران جهت جایگزین نمودن این سوخت با دیگر سوخت‌های موجود در وسایل نقلیه قرار دارد. در این راستا، لازم است تحقیقاتی در جهت بهینه‌سازی فناوری گازسوز نمودن خودروها انجام گیرد که یکی از جنبه‌های تحقیقاتی، تاثیر توربوشارژر بر میزان آلایندگی و مصرف سوخت خودروهای گازسوز است. در این تحقیق سعی شده است تاثیر توربوشارژر در میزان آلاینده‌ها و مصرف سوخت اتوبوس گازسوز ۳۵۵ (یکی از اتوبوسهای گازسوز شرکت واحد) به کمک داده‌های آزمایشگاهی و تحلیل‌های آماری بررسی شود. در این پژوهش با الهام از نتایج و داده‌های آزمایشگاهی موجود، ابتدا توان مناسبی با توجه به تاثیر نوع توربوشارژر بر روی اتوبوس گازسوز ۳۵۵ که به عنوان اتوبوس مینا جهت آزمایش در نظر گرفته شده است؛ انتخاب شد و سپس میزان آلاینده‌ها که ابتدا با استفاده از اصول و مقادیر پایه ترمودینامیک و احتراق محاسبه شده، مقایسه گردید و در مرحله بعدی این مقادیر با میزان استاندارد آلاینده‌های EURO 2 اروپا- که میزان آلاینده‌های استاندارد از آزمایش بر روی اتوبوس گازسوز اسکانیا که موفق به کسب استاندارد آلاینده‌های EURO 2 اروپا شده است، لحاظ گردیده مقایسه شده و در نهایت توربوشارژی که بیشترین تاثیر را جهت سازگاری با این استاندارد و حداقل سازی آلاینده‌ها و مصرف سوخت داشته است؛ به عنوان توربوشارژر منتخب معرفی می‌شود که در این پروژه تحقیقی، توربوشارژر Garrett مدل Gt37 بهترین توربوشارژر سازگار با این اتوبوس گازسوز چه از لحاظ قدرت و چه از لحاظ تاثیر بر میزان آلاینده‌ها و مصرف سوخت معرفی می‌شود.

واژه‌های کلیدی: سوخت‌های جایگزین، محیط زیست، توربوشارژر، آلاینده‌های ناشی از حمل و نقل، اتوبوسهای گازسوز

### مقدمه

کشور می‌باشد؛ برای دستیابی به این هدف، صرفه‌جویی مصرف سوخت و عدم اتلاف آن به یکی از ابزارهای افزایش کارایی و بهره‌وری سوخت از یکسو و هم‌چنین استفاده بهینه از منابع مازاد حاصله برای رشد و شکوفایی اقتصاد از سوی دیگر مورد توجه مسئولین کشور قرار گرفته و با سوق نیروها و امکانات و تصویب قوانین مرتبط، سعی در اصلاح و بهبود روشهای استفاده از سوخت در همه ارکان

هدف اصلی حمل و نقل، جابه‌جایی حجم عظیم کالا و مسافر است که با استفاده از وسایل حمل و نقل و با تحرک بسیار صورت می‌گیرد و لازمه این فعالیتها وجود انرژی و سوخت فراوان است. به همین منظور اتلاف و اصراف سوخت در این بخش بیشتر صورت گرفته و برای جلوگیری از آن، اتخاذ تصمیمات جدی و عزم همگانی ضرورت داشته و یکی از دغدغه‌های اصلی برنامه‌ریزان

سوء بر محیط زیست دارند و ذرات معلق به صورت کربن‌های شکل گرفته هنگام احتراق ناقص سوخت و پراکنده‌شدن مواد افزودنی به سوخت از قبیل سرب، منگنز، نیکل، باریم، فسفر و کادمیم می‌باشد.

۲- آلاینده‌های هوا براساس مرحله تشکیل که به دو گروه آلاینده‌های اولیه و آلاینده‌های ثانویه تقسیم‌بندی می‌شوند. آلاینده‌های اولیه آن دسته از آلاینده‌هایی هستند که مستقیماً از لوله‌اگزوز خودرو خارج می‌شوند و آلاینده‌های ثانویه همچون  $O_3$  آن دسته از آلاینده‌هایی می‌باشند که از واکنش و تغییر حالت آلاینده‌های نوع اول در محیط و در حضور واکنش انرژی خورشیدی بر روی برخی ترکیبات به‌دست می‌آیند.

۳- آلاینده‌های هوا براساس مرحله تشکیل که به دو گروه آلاینده‌های اولیه و آلاینده‌های ثانویه تقسیم‌بندی می‌شوند. آلاینده‌های اولیه آن دسته از آلاینده‌هایی است که مستقیماً از لوله‌اگزوز خودرو خارج می‌شوند و آلاینده‌های ثانویه همچون  $O_3$  آن دسته از آلاینده‌هایی می‌باشند که از واکنش و تغییر حالت آلاینده‌های نوع اول در محیط و در حضور واکنش انرژی خورشیدی بر روی برخی ترکیبات به‌دست می‌آیند.

از جمله مواد آلاینده که از موتورهای دیزلی خارج می‌شوند می‌توان به موارد ذیل اشاره نمود:

**الف) هیدروکربنها:** سوخت نسوخته و روغن موتور به صورت هیدروکربن (HC) در اگزوز پدیدار می‌شوند. مؤسسات مسئول تدوین مقررات در کالیفرنیا هیدروکربنها را ترکیبات آلی فرار می‌نامند؛ طرفداران سوخت‌های جانشین ترجیح می‌دهند نام هیدروکربنهای غیر متانی را به‌کار ببرند و بعضی از مؤسسات دولتی استفاده از نام ترکیبات آلی فرار را ترجیح می‌دهند. اما هر نامی که روی این ترکیبات بگذاریم، هیدروکربنها هم سرطان‌زا هستند و هم سبب ایجاد مه‌دود فتوشیمیایی می‌شوند. هیدروکربنها هنگامی که از سیلندر خارج می‌شوند مخلوط هوا- سوخت چنان فقیر یا غنی باشد که نسوزد.

جامعه بویژه حمل و نقل را دارند. [۱]

براساس مطالعات انجام شده سهم خودروها در تولید و انتشار آلاینده‌های هوای شهر تهران در حدود ۷۱٪ است و این سهم نیز عمدتاً ناشی از سوخت‌های فسیلی است. با توجه به مشکلات روزافزون آلودگی هوا و عواقب زیست‌محیطی آن به‌دلیل استفاده از سوخت‌های دودزا (گازوئیل و بنزین و...) که حجم عمده‌ای از این آلودگی توسط وسایل نقلیه شخصی یا عمومی تولید می‌شود، استفاده از سوخت گاز طبیعی به دلیل تولید حداقل گازهای آلوده‌کننده در صدر اولویت‌های دولتها از جمله کشور ایران جهت جایگزین نمودن این سوخت با دیگر سوخت‌های موجود در وسایل نقلیه دارد. البته در این راستا لازم است تحقیقاتی در جهت بهینه‌سازی فناوری گازسوز نمودن خودروها انجام گیرد که یکی از جنبه‌های تحقیقاتی، تاثیر توربوشارژر بر میزان آلودگی و مصرف سوخت خودروهای گازسوز می‌تواند باشد. [۲ و ۳]

در این تحقیق سعی شده است تاثیر توربوشارژر در میزان تولید و انتشار آلاینده‌های هوا و مصرف سوخت اتوبوس گازسوز ۳۵۵ (یکی از اتوبوسهای گازسوز شرکت واحد) بررسی شود تا بتوان از طریق این پروژه تحقیقی، میان موضوع جایگزینی سوخت گاز طبیعی در اتوبوسهای شرکت واحد (گازسوز کردن اتوبوسها) و توربوشارژر به عنوان یکی از تکنولوژیهای برتر در راستای کاهش میزان تولید و انتشار آلاینده‌های هوا و مصرف سوخت برای دستیابی به حمل و نقل پایدار، ارتباط موثری ایجاد نموده و پایه‌ای برای استانداردسازی انتخاب توربوشارژر ارائه شود.

### آلاینده‌های حاصل از خودروهای گازوئیلی

آلاینده‌ها را از دو دیدگاه می‌توان تقسیم‌بندی نمود:

۱- آلاینده‌های هوا برحسب وضعیت فیزیکی‌شان که به دو صورت گاز و یا ذرات معلق است. گازها شامل گازهای خروجی از اگزوز ( $O_x$ ,  $SO_x$ ,  $H_2O$ ),  $CO_2$ ,  $CO$ ,  $HC$  و تبخیر از مسیر سیستم سوخت (HC) می‌باشد که بجز آب هر کدام به طریقی اثرات

ج) **اکسیدهای نیتروژن**:  $NO_x$  (که نام عمومی  $NO$ ،  $NO_2$  و سایر اکسیدهای نیتروژن است) در شرایطی متفاوت تولید می‌شود. دوده و هیدروکربنها در محیطهای کم اکسیژن و هنگامی که دمای احتراق پایین است تولید می‌شوند.  $NO_x$  حاصل دمای بالا و محیط غنی از اکسیژن است که در لبه جلو افشانه سوخت مشاهده می‌شود. بخش عمده دوده در اوایل فرایند احتراق تشکیل می‌شود، یعنی زمانی که سوخت انباشته شده در نتیجه پس‌افت اشتعال، مشتعل می‌شود و گرما و فشار زیادی تولید می‌کند. زیاد بودن بار، بالا بودن دور و بالا بودن دمای هوای ورودی در تشکیل دوده سهم دارند. دمای هوای ورودی در تشکیل دوده سهم دارند.  $NO_x$  در تولید اوزون در سطح زمین سهم دارد؛ اوزون ماده‌ای شیمیایی است که زمینه‌ساز بارش بارانهای اسیدی است و خود نیز خاصیت سمی دارد.

د) **مونوکسید کربن**: طبق مقررات زیست‌محیطی میزان مونوکسید کربن ( $CO$ ) منتشر شده از موتورها نیز محدود شده است؛ اما این پارامتر تأثیر مستقیمی در طرح موتور ندارد. [۴، ۵، ۶].

### گاز طبیعی (CNG)

همانطور که گفته شده مصرف بی‌رویه سوختهای فسیلی در خودروها موجب بالا رفتن آلودگی هوا در شهرهای بزرگ جهان شده است. یکی از راههای کاهش آلودگی هوا در این شهرها، جایگزینی خودروهای دیزلی به گاز طبیعی است.

جدول (۱): ترکیب گاز طبیعی [۷]

درصد مواد تشکیل دهنده	مواد
۹۸/۶۴	متان
۰/۶۳	اتان
۰/۵۹	نیتروژن
۰/۱	پروپان
۰/۰۲	ایزوبوتان
۰/۰۱	ایزوپنتان
۰/۰۱	دی اکسید کربن

مخلوط هوا - سوخت بسیار فقیر بر اثر جدا شدن قطره‌های سوخت از افشانه و پخش آن در سرتاسر محفظه احتراق ایجاد می‌شود. مخلوط حاصل نمی‌تواند از احتراق پشتیبانی کند و سوخت تبخیر شده از آگزوز خارج می‌شود. این پدیده غالباً زیر بارهای سبک و در دوره‌های پایین رخ می‌دهد. وقتی بر اثر ورود سریع هوا یا در نتیجه تماس با دیواره‌های نسبتاً سرد سیلندر، شعله به شدت سرد می‌شود، باز هم هیدروکربن انتشار می‌یابد.

ب) **ذرات جامد**: ذرات جامد ریز سبب بدنامی موتورهای دیزل در نزد عامه مردم شده‌اند. وقتی موتور دیزل تازه روشن شده است، یا در هنگام گاز دادن، ذرات جامد را می‌توان به صورت دود سیاه دید و بوی تند و گزنده آن را حس کرد. مردم به طور غریزی از این ذرات جامد گریزانند و غریزه آنها اشتباه نمی‌کند. ذرات جامد که عمدتاً از ذرات ریز و کروی دوده تشکیل می‌شوند؛ سرطان‌زا و مهلکند؛ هر چند ماهیت این تأثیر آنها هنوز کاملاً شناخته نشده است و هنوز مکانیسم زیست‌شناختی آسیب‌رسانی ذرات جامد مشخص نیست و مطالعه‌کنندگان بین ذرات جامد حاصل از کار موتور دیزل، گرد و غبار و دود توتون تمایز قائل نشده‌اند. اما بین استنشاق ذرات جامد و مرگ زودرس آمار محکمی برقرار است.

بخش هیدروکربنی ذرات جامد که آن را بخش آلی محلول می‌نامند از محصولات جنبی احتراق، روغن موتور و سوخت نسوخته تشکیل می‌شود. این مخلوط شیمیایی پیچیده حاوی چند ماده سرطان‌زای مهلک است که در ابتلاء به سرطان ریه مؤثر می‌باشد.

دوده، که حامل بخش آلی فرار است در نواحی کم‌اکسیژن دنباله افشانه سوخت تشکیل می‌شود. بیشتر ذرات دوده در طی حرکت انبساط اکسید می‌شوند، مگر در حالت تخت گاز (که فرصت برای اُکسایش محدود است) و در دوره پس‌افت توربوشارژر در هنگام گاز دادن ناگهانی، وقتی توربوشارژر دور می‌گیرد، اکسیژن دوباره موازنه می‌شود و دود خروجی دوباره شفافیت پیدا می‌کند.

نامرغوب مهمترین مسئله در کشورهای در حال توسعه می باشد و ممکن است طرح تبدیل خودروها را با شکست مواجه نماید. [۳]

#### ۱-۱- مهمترین محاسن استفاده از گاز طبیعی

انتشار آلاینده های کمتر، قیمت ارزانتر، عملیات آرام و بی صدای موتور نسبت به موتورهای دیزلی، کاهش انتشار  $SO_x$ .

#### ۱-۲- مهمترین معایب استفاده از گاز طبیعی

هزینه بالای پخش و ذخیره سازی گاز، هزینه بالای خرید این نوع خودروها، کوتاهتر شدن برد حرکت، نیاز به تانک سوخت بسیار سنگین و ...

گاز طبیعی که حاصل از تجزیه مواد آلی در لایه های زیر زمینی است در مخازن بزرگ هیدروکربنی زیرزمین تشکیل و تجمع می یابد این گاز سبکترین بخش ترکیبات نفتی است و دارای مواد تشکیل دهنده زیر می باشد [۷]. این گاز به سه طریق متراکم شده (CNG)، مایع شده (LNG) و جذب شده توسط جاذبها (ANG) به عنوان سوخت در خودروها مورد استفاده قرار می گیرد که در حال حاضر استفاده از گاز طبیعی متراکم بسیار متداول است. [۱] خودروهایی که موتور آنها فقط با گاز CNG کار می کنند مواد آلاینده کمتری نسبت به خودروهای تبدیل شده ایجاد می کنند، اما از هزینه تولید بالاتری برخوردار می باشند. تبدیل به گازسوز نمودن نادرست خودروها به گاز CNG و استفاده از کیت و سیلندر

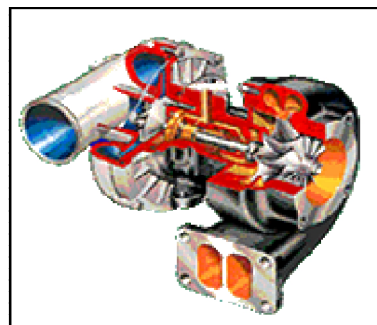
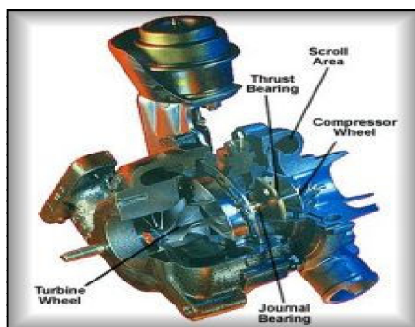
جدول (۲): آثار تبدیل خودروها به گازسوز (CNG) [۳]

تغییرات ناشی از تبدیل خودروها به گازسوز (CNG)	اثرات تبدیل خودروها به گازسوز (CNG)
تغییر سوخت	۸ تا ۱۵ درصد کاهش قدرت
دانسیته پایین انرژی سوخت	کاهش کیلومتر پیمایش
افزایش حجم مخزن سوخت	کاهش فضا در دسترس
افزایش وزن مخزن سوخت	کاهش شتاب و افزایش مصرف
بهبود احتراق	کاهش میزان آلاینده
هزینه های سوخت	صرفه جویی در هزینه سوخت

هست، زیرا در صورتیکه موتور توربوشارژ نداشته باشد؛ بخشی از انرژی تراکم به صورت گرمای دود و صدا تلف می شود. [۸] توربوشارژها در یک گستره وسیعی از موتورها و وسایل نقلیه استفاده می شوند. یک توربوشارژ، به طور عمده می تواند قدرت خروجی و کارایی یک موتور را بدون افزایش وزن وسیله نقلیه افزایش دهد. [۹]

#### توربوشارژ

از لحاظ تکنولوژیکی هرگاه موضوع قدرت و عملکرد بالاتر و بیشتر مورد بحث قرار گیرد، ممکن است توربوشارژها، به عنوان گزینه ای برای حل این مسئله مطرح گردند. [۲] توربوشارژ، آسانترین و ارزانترین روش ارتقای عملکرد موتور است. [۶] توربوشارژ کردن بخشی از تکنولوژی «سبز» نیز



شکل (۱) نمایی شماتیک از عملکرد توربوشارژ [۱۴]

## ۳- کاهش دود

چون توربوشارژر هوای کافی و (اکسیژن) برای احتراق کامل سوخت تأمین می‌کند، دود سیاه به طور قابل ملاحظه‌ای کاهش می‌یابد. اگر هوا کافی نباشد، سوخت کاملاً نسوخته و در نتیجه موتور دود می‌کند.

## ۴- جبران افت توان موتور در ارتفاعات

توربوشارژر در تغییر ارتفاع، توانایی جبران افت موتور را دارد. قدرت موتوری که توربوشارژر دارد، تقریباً در هنگام کار در ارتفاعات ثابت می‌ماند؛ چون چگالی هوا با افزایش ارتفاع کاهش می‌یابد، در نتیجه، مقاومت هوا روی توربین کاهش یافته و توربین می‌تواند آزادانه‌تر چرخیده و کمپرسور را سریعتر بچرخاند و کمپرسور فشار بیشتری مهیا می‌سازد. در نهایت، هوای بیشتری برای موتور تأمین شده و نسبت سوخت - هوا حفظ می‌شود.

۵- کاهش صدای موتور توربوشارژر به کاهش صدای موتور در زمان احتراق کمک می‌کند. ویژگیهای صوتی موتور دیزل، که به عنوان ضربه موتور یاد می‌شود؛ نتیجه افزایش فشار در محفظه احتراق است. هوای با چگالی بیشتر و با فشار و حرارت بیشتر در موتور سبب احتراق بهتر و افزایش نرمی کارکرد موتور و در نهایت کاهش صدای موتور می‌شود [۱۱]

## معایب توربوشارژر

دو ثانیه طول می‌کشد که گازهای خروجی بعد از شتاب اولیه ایجاد گردند. این نقص می‌تواند با ساختن توربوشارژر کوچکتر و سبکتر تا حدی برطرف نمود. یک توربوشارژر کوچک ممکن است بتواند مسئله دیگری با خراب شدن خود، هنگامی که قدرت مورد نیاز در سرعتهای بالاتر توسط گردش بسیار سریع باید فراهم گردد، ایجاد نماید که این امر به علت مقدار افزایش یافته گازهای خروجی در هنگام شتاب است. [۹]

با تأمین سوخت اضافی، متناسب با هوایی که توربوشارژر تأمین می‌کند، توان موتور افزایش می‌یابد و در موتورهایی که زیر بار ثابت کار می‌کنند می‌توان این وضعیت را به صرفه‌جویی در مصرف سوخت تعبیر کرد. [۱۰] با توربوشارژر کردن بازده سوخت (براساس اسب بخار در ساعت) نیز افزایش می‌یابد، اما مزیت اصلی هنگامی حاصل می‌شود که با توجه به فشارهای بالای سوپرشارژ، بتوان سرعت پیستون را کاهش داد. در موتورهای بزرگ دریایی، که به ازای هر سیلندر ۱۰۰۰ اسب بخار، یا بیشتر، توان دارند از این رهیافت استفاده می‌شود تا بازده گرمایی ۵۰ درصد عاید شود. رهیافت سوم در موتورهای اتومبیل و یا کامیونهای سبک بیشتر متداول است؛ این موتورها معمولاً زیر بار متغیر کار می‌کنند و به ندرت از توان نامی آنها استفاده می‌شود. عامل مورد نظر در این موتورها گشتاور است [۸]

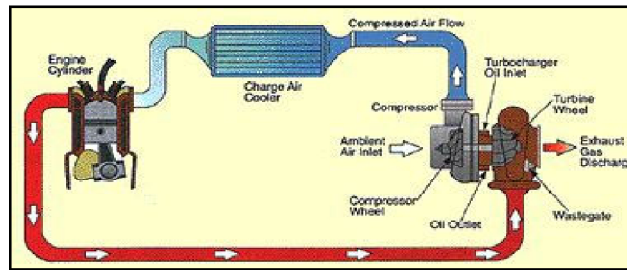
## مزایای توربوشارژر

۱- افزایش قدرت وجود توربوشارژر روی موتور باعث افزایش قدرت آن می‌گردد. این افزایش در حدود ۴۰ تا ۵۰ درصد قدرت موتور بدون توربوشارژر با همان طراحی می‌باشد. این افزایش قدرت ناشی از ارسال هوای اضافه به داخل سیلندرها و تقویت احتراق سوخت می‌باشد. نسبت توان وزنی در جرم و اندازه موتور نیز اندکی افزایش می‌یابد.

۲- مصرف اقتصادی سوخت سرعت موتور با افزایش مصرف سوخت بیشتر می‌شود. توربوشارژر سبب رعایت نسبت دقیقتر سوخت- هوا و احتراق بهتر و بهینه شدن مصرف سوخت می‌گردد.



شکل ۲- کاهش دود یکی از مزایای توربوشارژر



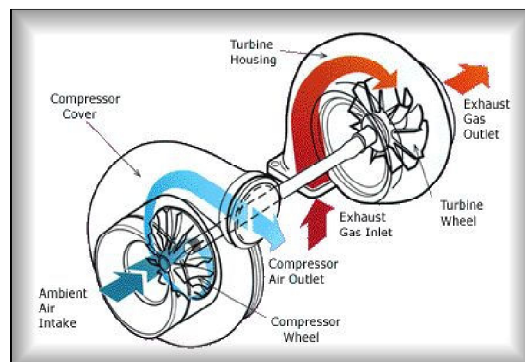
شکل ۳: نمایی از موقعیت توربوشارژر

همانطور که قبلاً اشاره شد هدف این تحقیق، بررسی میزان تولید آلاینده ها و مصرف سوخت حاصل از اتوبوس گازسوز (اتوبوس گازسوز OM355) با توجه به تاثیر توربوشارژر نصب شده، جهت تعیین بهترین توربوشارژر از میان توربوشارژرهای انتخابی است. در این راستا، داده های حاصل از تست آزمایشگاهی از قبیل توان موتور، گشتاور موتور، مصرف سوخت و چهار محصول خروجی تست ( $O_2$ ,  $CO$ ,  $CO_2$  و  $HC$ ) باید بررسی شده و بهترین توربوشارژر از میان چهار توربوشارژر تست شده (Garrett Gt40, Garrett Gt37, Holset, KKK) انتخاب گردیده و در نهایت با توجه به درصد هوای اضافی در حالت مطلوب با مقادیر تنوری- حاصل از اصول پایه احتراق و ترمودینامیک- محاسبه شده نیز، مقایسه گردند.

### روند تحلیلی پژوهش

در این پژوهش سعی شده است که با الهام از نتایج و داده های آزمایشگاهی موجود، ابتدا، توان مناسبی با توجه به تاثیر نوع توربوشارژر بر روی اتوبوس گازسوز 355 که به عنوان اتوبوس مبنا جهت آزمایش در نظر گرفته شده است؛ انتخاب گردد. سپس میزان آلاینده ها با میزان استاندارد آلاینده گی EURO2 اروپا که میزان آلاینده های استاندارد از آزمایش بر روی اتوبوس گازسوز اسکانیا که موفق به کسب استاندارد آلاینده گی EURO2 اروپا شده است، لحاظ شده، مقایسه شود و توربوشارژی که دارای بیشترین تاثیر جهت سازگاری با این استاندارد و حداقل سازی آلاینده ها و مصرف سوخت است؛ به عنوان توربوشارژر منتخب معرفی می شود.

ناکارایی توربوشارژر به علت قدرت مورد نیاز برای چرخاندن توربین توربوشارژر است. [۸] همانگونه که قبلاً اشاره شد، توربین باید تحت جریان گازهای خروجی حرکت داده شود. این بدین معنا است؛ که به موتور فشار آورده می شود تا کمی با شدت بیشتری کار کند تا علاوه بر اینکه گازهای خروجی دفعی باعث حرکت توربین گردند، مقداری غیر سودمند نیز ایجاد گردند. [۱۲] سرانجام با اضافه نمودن یک توربوشارژر به وسیله نقلیه، نیاز خواهد بود که مقدار سوخت پمپ شده نیز افزایش یابد. ماشینهای قدیمی تر، با کاربراتورها به طور طبیعی، باعث افزایش مقدار جریان سوخت برای متناسب شدن با افزایش جریان هوای ورودی به سیلندر می شدند. ماشینهای جدید، با سیستمهای پاشش سوخت مدرن نیز همین کار را انجام خواهند داد. سیستمهای پاشش سوخت، مبتنی بر سنسورهایی هستند که مشخص می کنند آیا مقدار هوا و مقدار سوخت در سیلندر متناسب است یا نه؟ [۱۳]



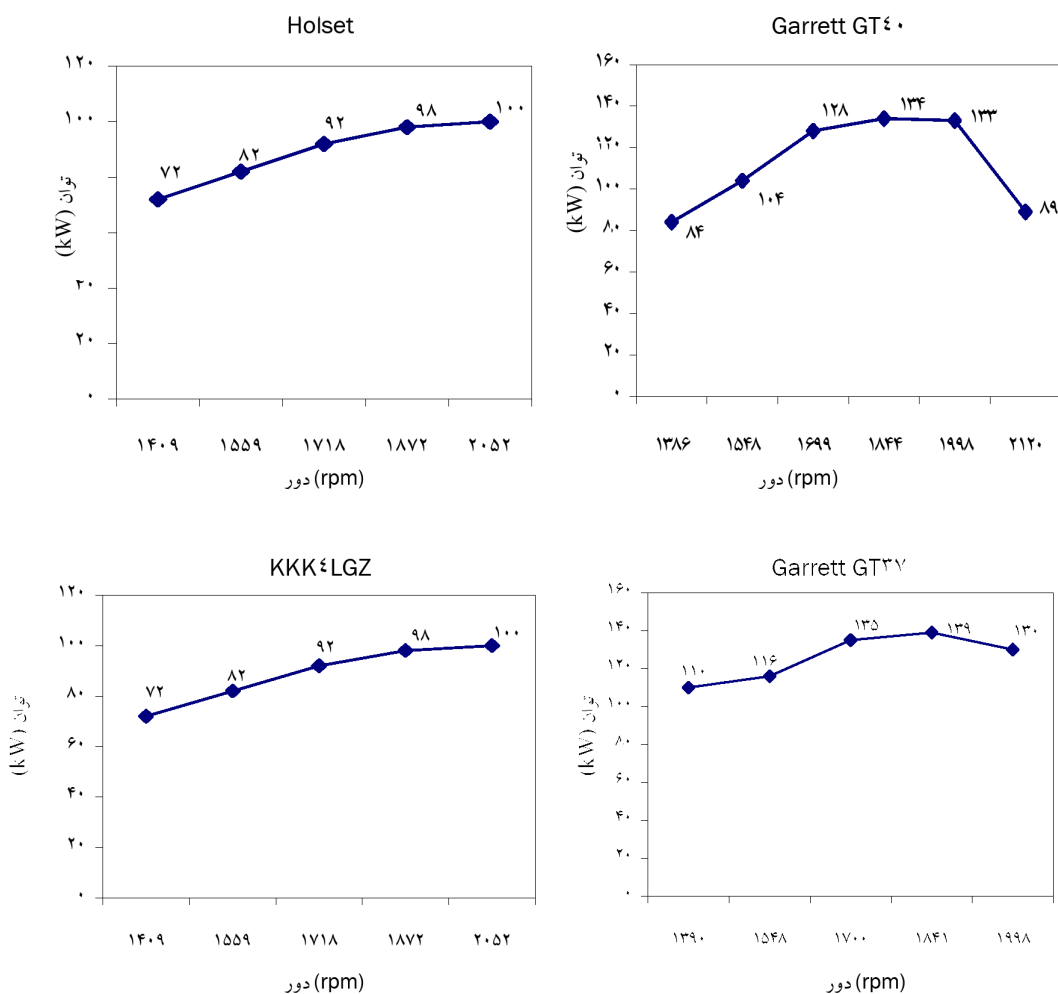
شکل ۴: نمایی از ساختار توربوشارژر

اندازه گیری آلاینده های خروجی و مصرف سوخت اتوبوس گازسوز OM355 با توجه به تاثیر توربوشارژر انتخابی

جدول (۳): مشخصات توربوشارژهای انتخابی

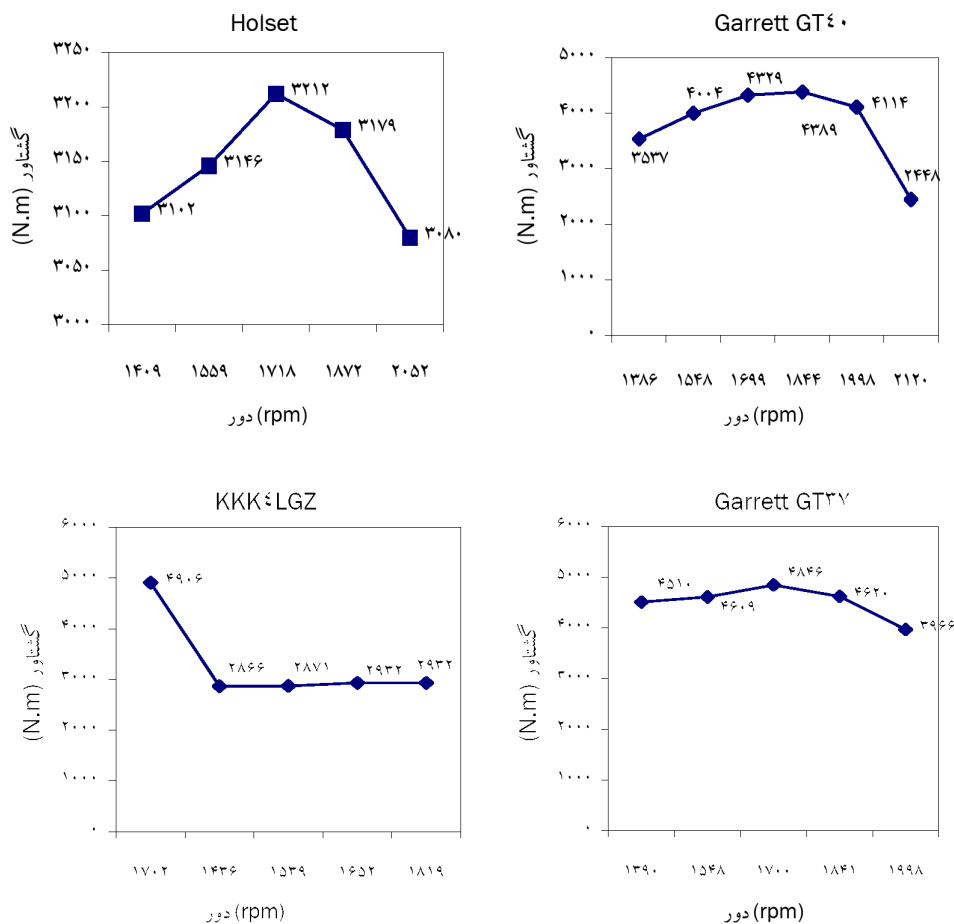
ردیف	نام سازنده توربوشارژ	مدل توربوشارژ	فشار عملکرد کمپرس	وضعیت وست گیت	نوع سیستم خنک کاری		شماره اتوبوس گاز سوز (OM350)
					آب خنک	هوا خنک	
۱	Holset	H2C	۰/۵Bar	دیافراگمی	×		۱۲د۱۱۹، ۱۲د۳۲۶
۲	Garrett	GT40	۱،۱ Bar	دیافراگمی		×	۱۲د۳۶۵، ۱۲د۳۲۶ ۱۴د۵۲۲
۳	Garrett	GT37	۱،۳۷ Bar	ندارد		×	۱۲د۳۲۶
۴	KKK	ایکاروسی £LGZ	۰،۲۵ Bar	ندارد		×	۱۲د۳۲۶

نمودار شماره ۱ - مقایسه نموداری توان خروجی با توجه به تأثیر چهار توربوشارژ انتخابی بر موتور اتوبوس گازسوز ۱۲د۳۲۶

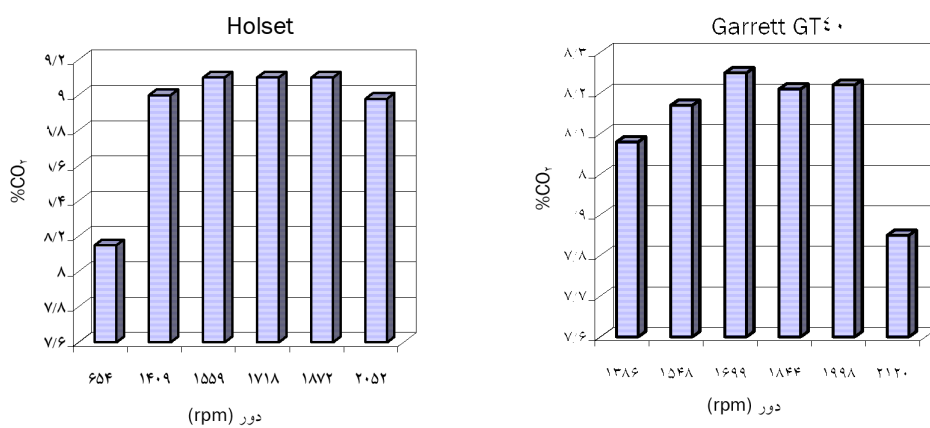




نمودار شماره ۲- مقایسه نموداری گشتاور خروجی با توجه به تاثیر چهار توربوشارژر انتخابی بر موتور اتوبوس گازسوز ۱۲د۳۲۶

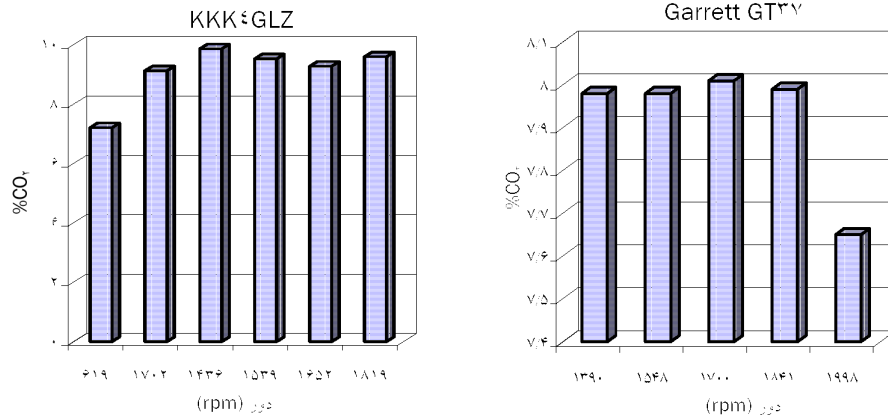


نمودار شماره ۳- مقایسه نموداری مقادیر CO<sub>p</sub> خروجی با توجه به تاثیر چهار توربوشارژر انتخابی بر موتور اتوبوس گازسوز ۱۲د۳۲۶

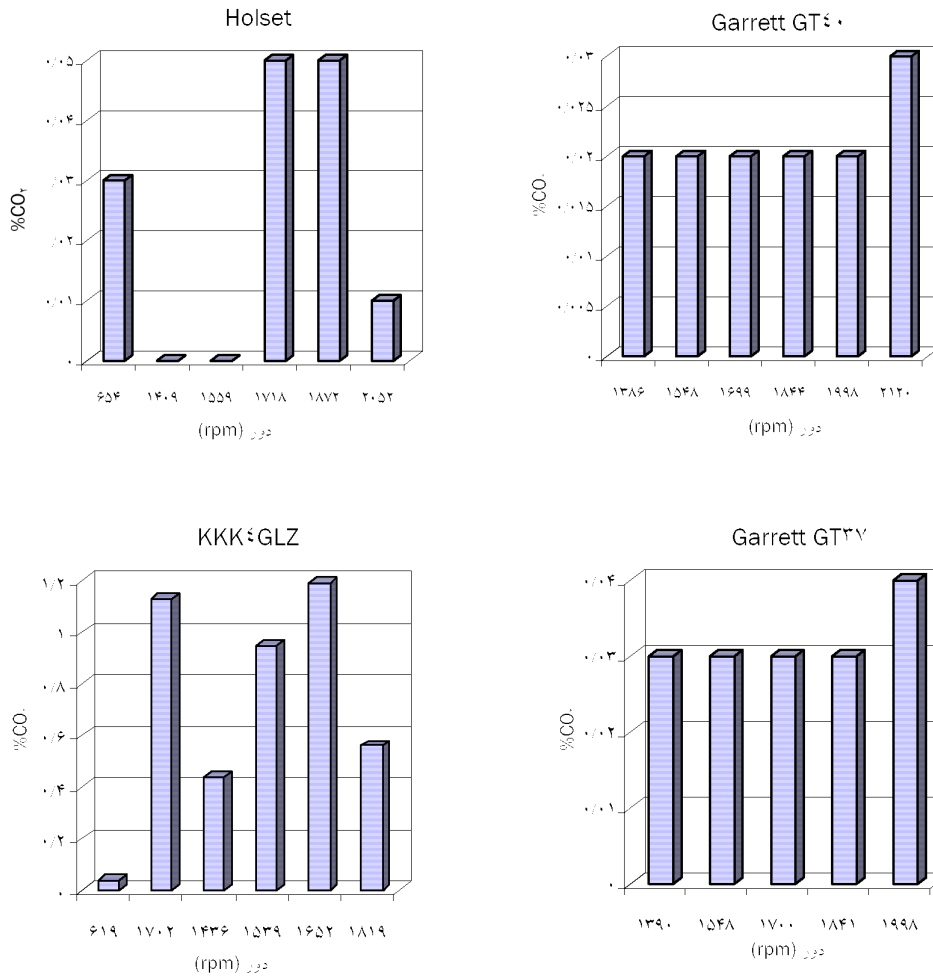




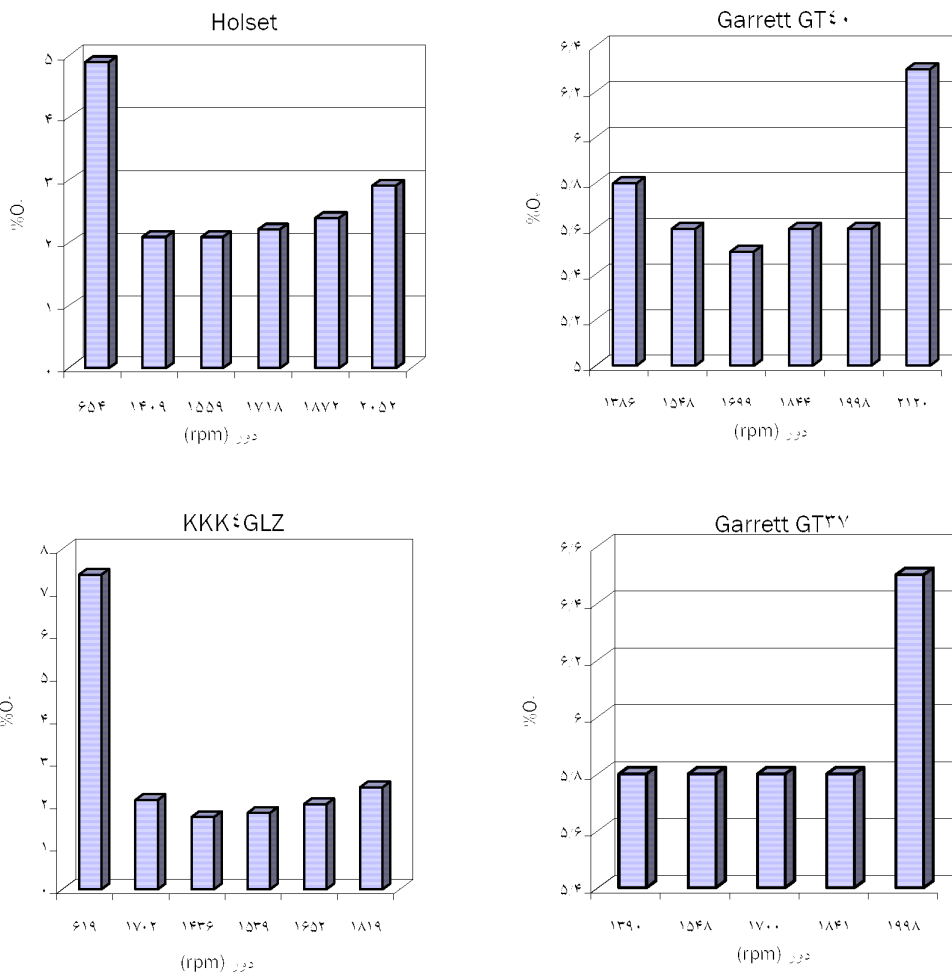
نمودار شماره ۳ (ادامه) - مقایسه نموداری مقادیر  $CO_p$  خروجی با توجه به تاثیر چهار توربوشارژ انتخابی بر موتور اتوبوس گازسوز ۱۲د۳۲۶



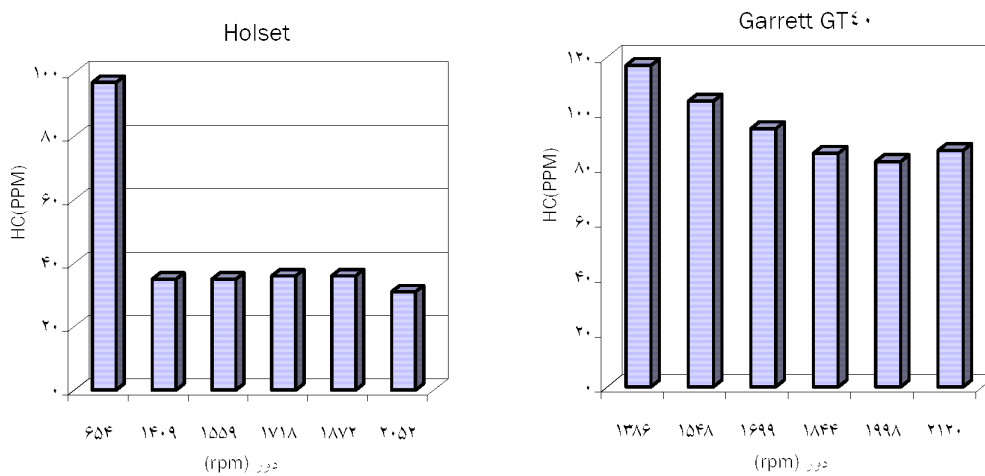
نمودار شماره ۴ - مقایسه نموداری آلایندة  $CO$  خروجی با توجه به تاثیر چهار توربوشارژ انتخابی بر موتور اتوبوس گازسوز ۱۲د۳۲۶

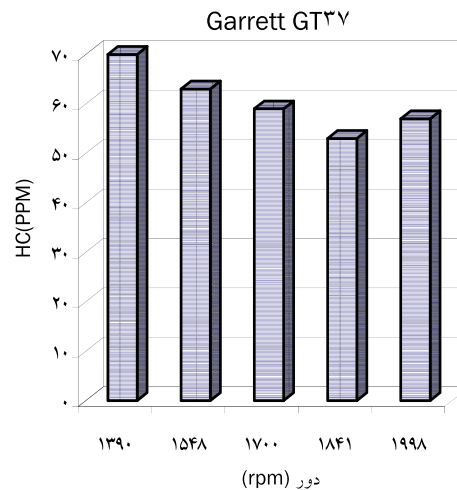
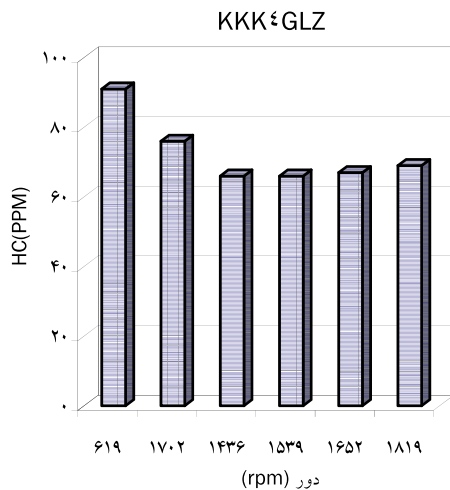


نمودار شماره ۵ - مقایسه نموداری مقادیر  $O_2$  خروجی با توجه به تاثیر چهار توربوشارژ انتخابی بر موتور اتوبوس گازسوز ۱۲د۳۲۶



نمودار شماره ۶ - مقایسه نموداری آلایندة HC خروجی با توجه به تاثیر چهار توربوشارژ انتخابی بر موتور اتوبوس گازسوز ۱۲د۳۲۶





زیاد آن در آن وضعیت مناسب نبود، بدین ترتیب سعی شد تا قابلیت افزایش توان آنرا به سمت Lean بودن (حالت رقیق سوز) مورد بررسی قرار داده تا از آنجا توان مناسبتر و میزان آلاینده های کمتر موتور آزمایش شود. در حقیقت توربوشارژ مناسب برای این نوع از موتورهای گازسوز مدل ۳۵۵ (با توجه به آلیاژ تشکیل دهنده بلوک موتور و ساختار موتور) توربوشارژی است که قدرت بالایی مطابق با ساختار موتور ایجاد کند و به منظور کاهش میزان آلاینده ها و دوام موتور و توربوشارژ، قابلیت کاهش قدرت (قدرت مناسب) و کارکرد در قدرت بهینه مناسب را مهیا کند.

از بررسی نمودارهای توان و گشتاور چهار توربوشارژ انتخابی، و همچنین توجه به جداول و تحلیلهای آماری - نیز می توان به نتایجی به شرح ذیل جهت انتخاب صحیحتر دست یافت:

- از میان نمودارهای توان-دور چهار توربوشارژ انتخابی، در نمودار مربوط به توان- دور توربوشارژ Garrett GT37، ماکزیمم توان حاصله این توربوشارژ بیشتر از سایر توربوشارژها و تقریباً حدود ۱۳۹ کیلووات بود.
- از مقایسه میان نمودارهای گشتاور چهار توربوشارژ انتخابی (نصب شده بر موتور و اتوبوس مبنا)، نیز چنانکه مشخص است ماکزیمم گشتاور حاصله در نمودار گشتاور - دور مربوط به توربوشارژ Garrett GT37 ایجاد گردید.

توجه به این مسئله نیز در انتخاب توربوشارژ مناسب

### بررسی گشتاور و توان مناسب با توجه به تاثیر

#### نوع توربوشارژ

از آنجایی که اتوبوسهای گازسوز ۳۵۵ از جمله اتوبوسهای فعال در ناوگان اتوبوسرانی تهران جهت برداشت مسافر است؛ از این رو این اتوبوسها باید دارای گشتاور و توان مناسب در هنگام افزایش بار و داشتن مسافر باشند. پس یکی از اولین پارامترها، جهت انتخاب توربوشارژ مناسب برای این نوع از اتوبوسها توجه به توان و گشتاور حاصله از موتور است.

به منظور بررسی تغییرات توان، تغییر لامبدا (درصد هوای اضافی) می تواند پارامتر مناسبی جهت انجام تغییرات باشد. در نتیجه با افزایش لامبدا از طریق کاهش میزان نسبت سوخت به هوا که با توجه به گردش پیچ کنترل روی مینیفولد گاز ورودی به Mixer (قسمت مخلوط کن گاز و هوا در موتورهای گازسوز) به سمت قسمت Lean (حالت رقیق سوز) انجام می شود؛ می توان کاهش توان حاصله از موتور و پیرو آن تا حدی کاهش میزان آلاینده ها را مورد بررسی قرار داد.

از میان توربوشارژهای انتخابی، توربوشارژ Garrett GT37 و Garrett GT40 قدرت و گشتاور بالایی داشته و توانسته توان بالایی را برای این موتور ایجاد کنند. توربوشارژ Garrett GT37 در آزمایشهای انجام گرفته توان بسیار بالایی را ایجاد نمود؛ تا حدی که با کار کردن توربوشارژ در این وضعیت، قسمت توربین توربوشارژ به صورت گداخته مشاهده شد و کارکرد

دوم را دارا بود؛ گشتاور ماکزیمم را در دور بالاتری (تقریباً ۱۸۵۰ rpm) ایجاد می نماید. بنابراین می توان توربوشارژر Garrett GT<sup>۳۷</sup> را توربوشارژی با قدرت بالا که می تواند قدرت بالا را با ماکزیمم گشتاور ممکن در

حائز اهمیت است که ماکزیمم گشتاور حاصله در توربوشارژر Garrett GT<sup>۳۷</sup> در دور پایینتری (تقریباً ۱۷۰۰ rpm) ایجاد می شود؛ در حالی که توربوشارژر Garrett GT<sup>۴۰</sup> که از لحاظ گشتاور ماکزیمم اولویت

جدول (۴): مقایسه توان و گشتاور چهار نوع توربوشارژر انتخابی نصب شده بر موتور اتوبوس گازسوز ۳۵۵ (۱۲د۳۲۶)

ردیف	نوع توربوشارژر	توان (KW)					گشتاور (N.m)				
		سرعت (Km/h)					سرعت (Km/h)				
		۴۵	۵۰	۵۵	۶۰	۶۵	۴۵	۵۰	۵۵	۶۰	۶۵
۱	HOLSET	۷۲	۸۲	۹۲	۹۸	۱۰۰	۳۱۰۲	۳۱۴۶	۳۲۱۲	۳۱۷۹	۳۰۸۰
۲	GARRETTGT <sup>۴۰</sup>	۸۴	۱۰۴	۱۲۸	۱۳۴	۱۳۳	۳۵۳۷	۴۰۰۴	۴۳۲۹	۴۳۸۹	۴۱۱۴
۳	GARRETTGT <sup>۳۷</sup>	۱۱۰	۱۱۶	۱۳۵	۱۳۹	۱۳۰	۴۵۱۰	۴۶۰۹	۴۸۴۶	۴۶۲۰	۳۹۶۶
۴	GARRETTGT <sup>۳۷</sup>	۸۴	۱۰۸	۱۲۳	۱۳۰	۱۲۴	۳۷۵۷	۴۲۰۸	۴۴۰۰	۴۲۸۵	۳۷۶۸
۵	GARRETTGT <sup>۳۷</sup>	۸۲	۹۸	۱۱۶	۱۲۳	۱۲۰	۳۴۸۷	۳۹۰۵	۴۱۲۵	۴۰۷۰	۳۶۳۶
۶	KKK LGZ	۷۵	۸۰	۹۵	۹۵	۱۰۵	۴۹۰۶	۲۸۶۶	۲۸۷۱	۲۹۳۲	۲۹۳۲

آلایندگی EURO2 اروپا، نتایج زیر حاصل گردید:

- ۱- از لحاظ میزان آلایندگی CO، به ترتیب توربوشارژرهای Garrett GT<sup>۴۰</sup> و Garrett GT<sup>۳۷</sup> کمترین میزان آلایندگی و بیشترین تطابق را با استاندارد آلایندگی EURO2 اروپا داشتند.
- ۲- از لحاظ میزان آلایندگی HC، توربوشارژر Garrett GT<sup>۳۷</sup> کمترین میزان آلایندگی و بیشترین تطابق را با استاندارد آلایندگی EURO2 اروپا داشت.
- ۳- از لحاظ میزان O<sub>p</sub>، توربوشارژر kkk LGZ کمترین میزان و بیشترین تطابق را با استاندارد آلایندگی EURO2 اروپا داشت.
- ۴- از لحاظ میزان CO<sub>p</sub>، توربوشارژر Garrett GT<sup>۳۷</sup> کمترین میزان و بیشترین تطابق را با استاندارد آلایندگی EURO2 اروپا داشت.

در مجموع، با توجه به تستها و تحلیلهای صورت گرفته توربوشارژر Garrett GT<sup>۳۷</sup> کمترین میزان آلایندگی و بیشترین تطابق را با استاندارد آلایندگی EURO2 اروپا داشت.

دوری پایینتر در اتوبوس گازسوز ۳۵۵ ایجاد می کند، معرفی کرد.

**بررسی میزان آلایندگی های خروجی متناسب با تاثیر نوع توربوشارژر**

همانطور که قبلاً اشاره شد از میان چهار نوع توربوشارژر انتخابی، دو نوع توربوشارژر Garrett انتخابی، توان بالایی را ایجاد کنند؛ اما نکته ای که حائز اهمیت است؛ توجه همزمان به تاثیر توربوشارژر بر میزان آلایندگی ها است و توربوشارژی که میزان آلایندگی های آن از استاندارد مرجع Euro2 اروپا (نتایج حاصله از تست دینامومتر شاسی بر روی موتور گازسوز اسکانیا نصب شده بر روی اتوبوس ۳۵۵) کمتر باشد یا با آن انطباق داشته باشد؛ را می توان به عنوان توربوشارژر بهینه معرفی نمود.

از میان دو نوع توربوشارژر Garrett GT<sup>۳۷</sup> و Garrett GT<sup>۴۰</sup> (توربوشارژرهایی که توانسته بودند توان بالایی را ایجاد کنند) با توجه به بررسی ها و تحلیل های آماری صورت گرفته و مقایسه انجام گرفته با مبنای استاندارد

جدول (۵): گزارش تست دینامومتر شاسی بر روی موتور اسکانیا دارای استاندارد آلاینده‌گی Euro 2 اروپا

سرعت (Km/h)	۷۰	۶۵	۶۰	۵۵	۵۰	۴۵
توان (KW)	۱۴۵	۱۴۵	۱۳۶	۱۳۰	۱۲۲	۱۱۵
نیرو (N)	۸۱۰۰	۸۱۵۰	۸۲۳۰	۸۵۰۰	۸۷۰۰	۹۲۸۰
گشتاور چرخ (N.m)	۴۴۵۵	۴۴۸۳	۴۵۲۷	۴۶۷۵	۴۷۸۵	۵۱۰۴
HC (PPM)	۲۵	۲۷	۳۰	۴۰	۳۷	۳۶
% CO	۰.۰۰۲	۰.۰۰۲	۰.۰۰۲	۰.۰۰۲	۰.۰۰۱	۰.۰۰۲
% O <sub>۲</sub>	۶.۹۵	۶.۸۲	۶.۸۱	۷.۰۱	۷.۰۱۳	۷.۰۱۳
% CO <sub>۲</sub>	۹.۸۲	۱۰.۰۱۲	۱۰.۰۱۱	۹.۰۱	۹.۰۱۱	۹.۰۱۳

جدول (۶): مقایسه آلاینده‌های CO و HC چهار نوع توربوشارژر انتخابی نصب شده بر موتور اتوبوس گازسوز ۳۵۵ (۱۲د۳۲۶)

(PPM) HC					% CO					نوع توربوشارژر
سرعت (Km/h)					سرعت (Km/h)					
۴۵	۵۰	۵۵	۶۰	۶۵	۴۵	۵۰	۵۵	۶۰	۶۵	
۳۵	۳۵	۳۶	۳۶	۳۱	۰	۰	۰.۰۰۵	۰.۰۰۵	۰.۰۰۱	HOLSET
۱۱۷	۱۰۴	۹۴	۸۵	۸۲	۰.۰۰۲	۰.۰۰۲	۰.۰۰۲	۰.۰۰۲	۰.۰۰۲	GARRETTGT۴۰
۷۰	۶۳	۵۹	۵۳	۵۷	۰.۰۰۳	۰.۰۰۳	۰.۰۰۳	۰.۰۰۳	۰.۰۰۴	GARRETTGT۳۷
۱۰۰	۹۴	۹۴	۹۲	۱۱۵	۰.۰۰۲	۰.۰۰۲	۰.۰۰۲	۰.۰۰۲	۰.۰۰۴	GARRETTGT۳۷
۳۸	۲۹	۲۵	۲۴	۲۴	۰.۰۰۳	۰.۰۰۲	۰.۰۰۲	۰.۰۰۲	۰.۰۰۳	GARRETTGT۳۷
۷۶	۶۶	۶۶	۶۷	۶۹	۱.۰۱۳	۰.۰۴۴	۰.۰۹۵	۱.۰۱۹	۰.۰۵۶	KKK ۴LGZ
۳۶	۳۷	۴۰	۳۰	۲۷	۰.۰۰۲	۰.۰۰۱	۰.۰۰۲	۰.۰۰۲	۰.۰۰۲	موتور گازسوز اسکانیا مجهز به توربوشارژر Garrett GT۴۰ (مبنای مقایسه)

جدول (۷): مقایسه مقادیر  $O_2$  و  $CO_2$  چهار نوع توربوشارژر انتخابی نصب شده بر موتور اتوبوس گازسوز ۳۵۵ (۱۲۰۳۲۶)

% $CO_2$					% $O_2$					نوع توربوشارژر
سرعت (Km/h)					سرعت (Km/h)					
۴۵	۵۰	۵۵	۶۰	۶۵	۴۵	۵۰	۵۵	۶۰	۶۵	
۸.۰۸	۸.۱۷	۸.۲۵	۸.۲۱	۸.۲۲	۵.۸	۵.۶	۵.۵	۵.۶	۵.۶	HOLSET
۸.۵	۸.۵۳	۸.۵۶	۸.۶۹	۸.۲۴	۲۵.۶	۲۵.۶	۲۵.۶	۲۵.۶	۲۵.۶	GARRETTGT۴۰
۷.۹۸	۷.۹۸	۸.۰۱	۷.۹۹	۷.۶۵	۵.۸	۵.۸	۵.۸	۵.۸	۶.۵	GARRETTGT۳۷
۷.۶۹	۷.۷۳	۷.۷	۷.۶۲	۷.۲۹	۶.۳	۶.۲	۶.۳	۶.۵	۷	GARRETTGT۳۷
۷.۴۲	۷.۶	۷.۶۲	۷.۷۴	۷.۶۳	۷.۱	۶.۸	۶.۸	۶.۷	۶.۹	GARRETTGT۳۷
۹.۱۳	۹.۸۷	۹.۵۳	۹.۲۸	۹.۶	۲.۱	۱.۷	۱.۸	۲	۲.۴	KKK ۴LGZ
۹.۱۳	۹.۱۱	۹.۱	۱۰.۱۱	۱۰.۱۲	۷.۱۳	۷.۱۳	۷.۱	۶.۸۱	۶.۸۲	موتور گازسوز اسکانیا مجهز به توربوشارژر GarrettGT۴۰(مبنای مقایسه)

جدول (۸): مقایسه مصرف سوخت چهار نوع توربوشارژر انتخابی نصب شده بر موتور اتوبوس گازسوز ۳۵۵ (۱۲۰۳۲۶)

نوع توربوشارژر	مصرف سوخت در هر ۱۰۰ کیلومتر	نوع توربوشارژر	مصرف سوخت در هر ۱۰۰ کیلومتر
HOLSET	۴۱ $m^3$	GARRETT GT۳۷	۴۱ $m^3$
GARRETTGT۴۰	۴۳ $m^3$	GARRETTGT۳۷	۳۹ $m^3$
KKK ۴LGZ	۴۴ $m^3$	GARRETT GT۳۷	۳۷ $m^3$

### تفسیر نتایج

توربوشارژر منتخب: توربوشارژر GARRETT مدل GT۳۷

در میان چهار توربوشارژر انتخابی، طی آزمایشات انجام شده توربوشارژر GARRETT مدل GT۳۷ مصرف سوخت کمتری داشت. همچنین این توربوشارژر با توجه به تغییرات انجام شده در زمینه کاهش نسبت سوخت به هوا و افزایش مقدار لامبدا (یعنی با رقیق سوخت شدن)، مصرف سوخت آن نیز طی یک روند نسبتاً ثابتی کمتر گردید.

جدول ۹- میزان درصد افزایش توان و گشتاور موتور در حالت مجهز به توربوشارژ Garrett مدل GT ۳۷ (حالت بهینه) و حالت بدون توربوشارژ

متوسط درصد افزایش	۴۵	۵۰	۵۵	۶۰	۶۵	سرعت (Km/h)	عنوان
۴۲.۷۴	۱۱۰	۱۱۶	۱۳۵	۱۳۹	۱۳۰	توان (KW)	مجهز به توربوشارژ (حالت اول)
	۶۶	۷۰	۷۲	۷۵	۷۶	توان (KW)	بدون توربوشارژ
	۴۰٪	۳۹.۶٪	۴۶.۶٪	۴۶٪	۴۱.۵٪	توان (KW)	درصد افزایش
	۸۴	۱۰۸	۱۲۳	۱۳۰	۱۲۴	توان (KW)	مجهز به توربوشارژ (حالت دوم)
۳۵.۸	۶۶	۷۰	۷۲	۷۵	۷۶	توان (KW)	بدون توربوشارژ
	۴۱.۴٪	۳۵.۳٪	۴۱.۴٪	۴۲.۳٪	۳۸.۷٪	توان (KW)	درصد افزایش
	۸۲	۹۸	۱۱۶	۱۲۳	۱۲۰	توان (KW)	مجهز به توربوشارژ (حالت سوم)
	۶۶	۷۰	۷۲	۷۵	۷۶	توان (KW)	بدون توربوشارژ
۳۲.۳	۶۹.۵٪	۲۸.۵٪	۳۷.۹٪	۳۶٪	۳۶.۶٪	توان (KW)	درصد افزایش
	۴۵۱۰	۴۶۰۹	۴۸۴۶	۴۶۲۰	۳۹۶۶	ششاور چرخ (N.m)	مجهز به توربوشارژ (حالت اول)
	۲۸۹۳	۲۷۷۲	۲۵۷۴	۲۵۶۹	۲۳۱۰	ششاور چرخ (N.m)	بدون توربوشارژ
۴۱.۶۸	۳۵.۸٪	۳۹.۸٪	۴۶.۸٪	۴۴.۳٪	۴۱.۷٪	ششاور چرخ (N.m)	درصد افزایش
	۳۷۵۷	۴۲۰۸	۴۴۰۰	۴۲۸۵	۳۷۶۸	ششاور چرخ (N.m)	مجهز به توربوشارژ (حالت دوم)
۳۵.۴۲	۲۲.۹٪	۳۴.۱٪	۴۱.۵٪	۴۰٪	۳۸.۶٪	ششاور چرخ (N.m)	بدون توربوشارژ
	۲۸۹۳	۲۷۷۲	۲۵۷۴	۲۵۶۹	۲۳۱۰	ششاور چرخ (N.m)	درصد افزایش
	۳۴۸۷	۳۹۰۵	۴۱۲۵	۴۰۷۰	۳۶۳۶	ششاور چرخ (N.m)	مجهز به توربوشارژ (حالت سوم)
	۲۸۹۳	۲۷۷۲	۲۵۷۴	۲۵۶۹	۲۳۱۰	ششاور چرخ (N.m)	بدون توربوشارژ
۳۱.۳۶	۱۷٪	۲۹٪	۳۷.۸٪	۳۶.۸٪	۳۶.۴٪	ششاور چرخ (N.m)	درصد افزایش

جدول ۱۰- میزان درصد افزایش یا کاهش میزان آلاینده‌های HC و CO در حالت مجهز به توربوشارژ Garrett مدل GT ۳۷ (حالت بهینه) و حالت بدون توربوشارژ

متوسط درصد کاهش	۴۵	۵۰	۵۵	۶۰	۶۵	سرعت (Km/h)	عنوان
۵۰.۶۸	۷۰	۶۳	۵۹	۵۳	۵۷	(PPM) HC	مجهز به توربوشارژ (حالت اول)
	۶۶	۵۸	۵۶	۵۲	۵۲	(PPM) HC	بدون توربوشارژ
	۵٪	۷.۹٪	۵٪	۱.۸٪	۸.۷٪	(PPM) HC	درصد افزایش
	۱۰۰	۹۴	۹۴	۹۲	۱۱۵	(PPM) HC	مجهز به توربوشارژ (حالت دوم)
۴۲.۱۴	۶۶	۵۸	۵۶	۵۲	۵۲	(PPM) HC	بدون توربوشارژ
	۳۴٪	۳۸.۲٪	۴۰.۴٪	۴۳.۴٪	۵۴.۷٪	(PPM) HC	درصد افزایش
۵۰.۹۸	۳۸	۲۹	۲۵	۲۴	۲۴	(PPM) HC	مجهز به توربوشارژ (حالت سوم)
	۶۶	۵۸	۵۶	۵۲	۵۲	(PPM) HC	بدون توربوشارژ
	۴۲٪	۵۰٪	۵۵.۳٪	۵۳.۸٪	۵۳.۸٪	(PPM) HC	درصد کاهش
۹۸.۳۴	۰.۰۳	۰.۰۳	۰.۰۳	۰.۰۳	۰.۰۴	%CO	مجهز به توربوشارژ (حالت اول)
	۱.۵۲	۲.۳۲	۲.۹۶	۲.۹۳	۲.۷۳	%CO	بدون توربوشارژ
۹۸.۹۶	۹۸٪	۹۸.۷٪	۹۷.۶٪	۹۸.۹٪	۹۸.۵٪	%CO	درصد کاهش
	۰.۰۲	۰.۰۲	۰.۰۲	۰.۰۲	۰.۰۴	%CO	مجهز به توربوشارژ (حالت دوم)
۹۸.۹۶	۱.۵۲	۲.۳۲	۲.۹۶	۲.۹۳	۲.۷۳	%CO	بدون توربوشارژ
	۹۸.۶٪	۹۹.۱٪	۹۹.۳٪	۹۹.۳٪	۹۸.۵٪	%CO	درصد کاهش
۹۸.۹۲	۰.۰۳	۰.۰۲	۰.۰۲	۰.۰۲	۰.۰۳	%CO	مجهز به توربوشارژ (حالت سوم)
	۱.۵۲	۲.۳۲	۲.۹۶	۲.۹۳	۲.۷۳	%CO	بدون توربوشارژ
	۹۸٪	۹۹.۱٪	۹۹.۳٪	۹۹.۳٪	۹۸.۹٪	%CO	درصد کاهش



جدول ۱۱- میزان درصد افزایش یا کاهش  $O_2$  و  $CO_2$  در حالت مجهز به توربوشارژ Garrett مدل ۳۷ GT (حالت بهینه) و حالت بدون توربوشارژ

متوسط	۴۵	۵۰	۵۵	۶۰	۶۵	سرعت (Km/h)	عنوان
درصد افزایش	۵.۸	۵.۸	۵.۸	۵.۸	۶.۵	$O_2$ %	مجهز به توربوشارژ (حالت اول)
	۱.۹	۲	۲.۲	۲.۵	۲.۶	$O_2$ %	بدون توربوشارژ
درصد افزایش	۶۷.۲%	۶۵.۵%	۶۲%	۵۶.۸%	۶۰%	$O_2$ %	درصد افزایش
	۶.۳	۶.۲	۶.۳	۶.۵	۷	$O_2$ %	مجهز به توربوشارژ (حالت دوم)
	۱.۹	۲	۲.۲	۲.۵	۲.۶	$O_2$ %	بدون توربوشارژ
درصد افزایش	۶۵.۳۶%	۶۹.۸%	۶۷.۷%	۶۵%	۶۱.۵%	$O_2$ %	درصد افزایش
	۷.۱	۶.۸	۶.۸	۶.۷	۶.۹	$O_2$ %	مجهز به توربوشارژ (حالت سوم)
	۱.۹	۲	۲.۲	۲.۵	۲.۶	$O_2$ %	بدون توربوشارژ
درصد افزایش	۶۷.۲۴%	۷۳.۲%	۷۰.۵%	۶۷.۶%	۶۲.۶%	$O_2$ %	درصد افزایش
	۷.۹۸	۷.۹۸	۸.۰۱	۷.۹۹	۷.۶۵	$CO_2$ %	مجهز به توربوشارژ (حالت اول)
	۸.۶۵	۸.۳۴	۷.۹۱	۷.۶۸	۷.۸۵	$CO_2$ %	بدون توربوشارژ
درصد کاهش	۱.۹۴%	-۷.۷%	-۴.۵%	۲.۶%	۳.۸%	$CO_2$ %	درصد افزایش یا کاهش
	۷.۶۶	۷.۷۳	۷.۶۲	۷.۶۲	۷.۲۹	$CO_2$ %	مجهز به توربوشارژ (حالت دوم)
	۸.۶۵	۸.۳۴	۷.۹۱	۷.۶۸	۷.۸۵	$CO_2$ %	بدون توربوشارژ
درصد کاهش	۵.۶۸۶%	۱۱%	۷%	۲.۶%	۰.۷%	$CO_2$ %	درصد کاهش
	۷.۴۲	۷.۶	۷.۶۲	۷.۷۴	۷.۶۳	$CO_2$ %	مجهز به توربوشارژ (حالت سوم)
	۸.۶۵	۸.۳۴	۷.۹۱	۷.۶۸	۷.۸۵	$CO_2$ %	بدون توربوشارژ
درصد کاهش	۵.۵۶۶%	۱۴.۲%	۸%	۳.۶%	-۰.۷۷%	$CO_2$ %	درصد کاهش

در آزمایشات انجام گرفته و با توجه به روند طی شده در این تحقیق، می توان توربوشارژ Garrett مدل ۳۷ GT را از نظر میزان آلاینده‌گی و مصرف سوخت از میان چهار توربوشارژ انتخابی، بهترین توربوشارژ دانست که بیشترین تاثیر را در جهت کاهش میزان آلاینده ها و کم نمودن مصرف سوخت بر موتور اتوبوس گازسوز ۳۵۵ داشته است.

برخی از مهمترین نکات منتج شده در این تحقیق به شرح ذیل می باشد:

- در این تحقیق با توجه به امکانات آزمایشگاهی، اندازه گیری مقدار  $NO_x$  خروجی از اگزوز اتوبوسهای گازسوز ۳۵۵ مجهز به توربوشارژ، میسر نشود؛ اما از آنجایی که درصد هوای اضافی ارتباط مستقیم با  $NO_x$  دارد؛ می توان تحلیلی از میزان  $NO_x$  خروجی داشت. هر چه درصد هوای اضافی (مقدار لامبدا) بیشتر گردد، به تبع آن نیز به تدریج مقدار اکسیژن بیشتر شود، سیستم در ابتدا Rich بوده و سیستم گرمی خواهیم داشت

### ارزیابی میزان و نوع تأثیر توربوشارژ منتخب در اتوبوس گازسوز ۳۵۵

- کاهش گشتاور و توان متوسط درصد افزایش با توجه به تأثیر توربوشارژ منتخب: (۳۰-۴۵)
- مصرف اقتصادی سوخت متوسط درصد کاهش با توجه به تأثیر توربوشارژ منتخب: (۱۲-۲۰)
- کاهش میزان آلاینده‌ها (متوسط درصد کاهش آلاینده  $CO$  با توجه به تأثیر توربوشارژ منتخب: ۹۵-۱۰۰)
- (متوسط درصد کاهش آلاینده  $HC$  با توجه به تأثیر توربوشارژ منتخب: ۱-۵)
- کاهش میزان محصولات خروجی از اگزوز (متوسط درصد افزایش  $O_2$  با توجه به تأثیر توربوشارژ منتخب: ۶۰-۷۰)
- (متوسط درصد افزایش  $CO_2$  با توجه به تأثیر توربوشارژ منتخب: ۲-۶)

در دمای بالا واکنش نشان می دهند. بنابراین، دمای بالا و در دسترس بودن اکسیژن دو علت اصلی برای تشکیل  $\text{NO}_x$  هستند. هنگامی که مقدار مناسبی اکسیژن در دسترس باشد، هر چه اوج دمای اشتعال بیشتر باشد،  $\text{NO}$  بیشتری تشکیل می شود.

۵- غلظت  $\text{NO}_x$  در اگزوز تحت تاثیر طراحی موتور و طرز کار خودرو قرار می گیرد. نسبت هوا- سوخت و آوانس جرقه دو عامل مهمی هستند که به طور عمده بر  $\text{NO}_x$  تاثیر می گذارند.

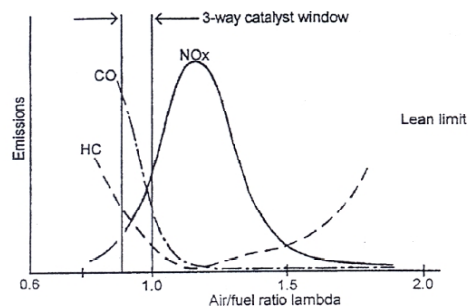
۶- افزایش آوانس جرقه به کاهش اوج دمای اشتعال و افزایش دمای اگزوز منجر می شود. که باعث افزایش غلظت  $\text{NO}_x$  در اگزوز ختم شود.

۷- اگر شروع احتراق زودتر اتفاق افتد، درجه حرارت در محفظه احتراق بالا می رود که همراه با افزایش در مقدار  $\text{NO}_x$  خواهد بود و اگر شروع احتراق خیلی دیر انجام پذیرد، احتراق ناقص صورت می پذیرد و موجب خروج هیدروکربنهای نیم سوخته می شود.

۸- اگر هوای اضافی به مقدار زیاد باشد، احتراق سوخت در محفظه احتراق به طور کاملتر انجام می یابد و در ترکیبات گاز اگزوز، منوکسیدکربن و دوده در غلظت بسیار پایین خواهند بود. این هوای افزوده در محفظه احتراق با افزایش مقدار سوخت کاهش می یابد.

۹- عواملی که روی کمیت دوده و ذرات بسیار ریز در اگزوز اثر مثبت داند، بیشتر اوقات روی مصرف سوخت،  $\text{NO}_x$  و صدای اگزوز تاثیر منفی بجای می گذارند.

۱۰- منواکسیدکربن در اگزوز موتور وجود دارد. منواکسیدکربن تولید اشتعال ناقص به خاطر ناکافی بودن میزان هوا در مخلوط هوا- سوخت یا ناکافی بودن زمان در چرخه موتور برای اشتعال کامل است. پایین بودن دمای احتراق نیز ممکن است باعث تشکیل منواکسیدکربن شود.



CO: Carbon monoxide NOx: Oxides of nitrogen HC: Hydrocarbon

شکل ۳-۸: نمودار ارتباط میزان آلاینده ها با درصد هوای اضافی

و در نتیجه  $\text{NO}_x$  نیز افزایش می یابد؛ تا جایی که به نقطه ای خواهیم رسید که با افزایش لامبدا (افزایش درصد هوای اضافی و به تبع آن افزایش درصد مقدار اکسیژن)، سیستم رقیق سوز گردیده و سیستم خنکتری خواهیم داشت و  $\text{NO}_x$  نیز روند نزولی خواهد یافت. در یک نقطه مقدار آلاینده ها به پایین ترین حد می رسد که از آنجا به بعد مقدار  $\text{NO}_x$  مجدداً شروع به بالا رفتن می کند.

۲- برای موتورهای *Lean-Burn* الزامیست که جهت کنترل قدرت و آلودگی، مقدار لامبدا به طور دقیق تعریف شود. چنانچه مخلوط سوخت خروجی از اگزوز خیلی غلیظ شود؛ باعث ایجاد لرزش شدید و بدنبال آن افزایش آلودگی  $\text{NO}_x$  می گردد؛ همچنین اگر مخلوط خیلی رقیق شود موجب کاهش در کشش حرکت اولیه و افزایش آلودگی HC می گردد.

۳- در لحظه افزایش بار (*Load*) قبل از پایداری دمایی در محفظه احتراق یک تاخیر زمانی بوجود می آید که در این حالت تغییر بار (*Load*) باعث افزایش آلودگی  $\text{NO}_x$ ، بدلیل افزایش بیش از حد درجه حرارت محفظه احتراق یا گازهای خروجی اگزوز خواهد شد؛ به این معنی که مقدار آلودگی  $\text{NO}_x$  در شروع افزایش بار (*Load*) کمتر از پایداری درجه حرارت می باشد.

۴- اکسیدهای نیتروژن که فقط در اگزوز موتور یافت می شوند ترکیبی از اکسید نیتریک ( $\text{NO}$ ) و دی اکسید نیتروژن ( $\text{NO}_2$ ) هستند. نیتروژن و اکسیژن به نسبت

۴- شوکه، اچ؛ رینزبرگ، او؛ فابل، یو- حداد درفشی، محمد علی (ترجمه) - ۱۳۸۱- مدیریت موتور دیزل- انتشارات دانشگاه ارومیه - چاپ اول.

۵- قبادیان، برات - ۱۳۸۰- موتورهای احتراق داخلی- انتشارات دانشگاه شهرکرد- چاپ اول.

۶- آرتورکان، وی- ملک پور، حسین (ترجمه) - ۱۳۶۰- موتورها- انتشارات میر (گوتنبرگ) تهران.

۷- صدرنژاد، سید خطیب الاسلام؛ کرمانپور، احمد - ۱۳۸۰- سوخت و انرژی- انتشارات دانشگاه صنعتی شریف- چاپ اول.

۸- دمپسی، پل- افضلی، محمد رضا (ترجمه)- ۱۳۷۹- عیب‌یابی و تعمیر موتورهای دیزل- انتشارات فنی ایران- چاپ اول.

9- M.T.Overington, C.D de Boer VehicleFuel Economy High Compression Ratio and Supercharging Campared -Ricardo Consulting Engineer plc.

10- G.M. Groenewold, D.r. Welliver, R.Kamoperformance an Sociability of Compnex Supercharged Diesel Engine,-ASME Paper NO. 77-DGP-4.

۱۱- ادمی- امینی، مجید؛ افقی، مهدی (ترجمه) - ۱۳۷۸- موتورهای دیزل - انتشارات کارنو - چاپ اول.

12- ED.A.W.Judge-1967-High Speed Diesel Engines- 6TH Chapman&Hall

13- D.L.Antcliffe,W.K.Bruffell H3 Series-A Turbocharger for Heavy Duty Applications -Holset Engineering Co.

۱۱- انتشار یا ایجاد منواکسیدکربن هنگامی که موتور به صورت آزاد کار می کند و هنگام کاهش شتاب خیلی بالا است. این آلاینده ها هنگام شتاب گرفتن و در سرعتهای پایدار به کمترین میزان خود می رسند.

### پیشنهادها

۱. انجام پروژه های تحقیقاتی بر روی تاثیر توربوشارژهای دیگر در اتوبوس گازسوز.

۲. خودروهایی که موتور آنها فقط با گاز CNG کار می کند مواد آلاینده کمتری نسبت به خودروهای تبدیل شده ایجاد می کنند، اما از هزینه تولید بالاتری برخوردار می باشند؛ توجه به این مسئله لزوم تحقیق در زمینه تفاوت تاثیر توربوشارژر در میزان تولید و انتشار آلاینده ها را بر اتوبوس های دوگانه سوز تبدیلی و گازسوز کارخانه ای را ایجاب می نماید.

۳. براساس یک برآورد صورت گرفته ۵۰ تا ۷۰ درصد از خودروها در کشورهای درحال توسعه، تبدیل شده به حالت گازسوز هستند که این عامل نیز می تواند زمینه ساز تحقیقات بر روی تاثیر توربوشارژر بر میزان تولید و انتشار آلاینده های کامیونها و وسایل نقلیه سواری تبدیل شده به حالت گازسوز باشد.

۴. انجام تحقیقات بر روی تاثیر توربوشارژر بر میزان تولید و انتشار آلاینده هاومصرف سوخت خودروهای دیزلی وبنزینی.

### منابع

۱- بابایی، علیرضا؛ بهلولی ثمرین، افشین؛ فخاری نیا، روزبه؛ جزایری، سید علی- ۱۳۸۲- کاربرد گاز طبیعی فشرده در خودروها- نشر ذره.

۲- مرکز آموزش و تحقیقات واحد مهندسی شرکت گاز ایران - ۱۳۸۴- راهنمای کاربرد علمی و عملی گاز مایع و وسایل نقلیه گازسوز.

۳- سازمان بهینه سازی مصرف سوخت کشور-۱۳۸۳.