علمی– پژوهشی

بررسی تأثیر نسبت انبساط سطح و مشخصههای پیشران بر پارامترهای عملکردی نازل و صحهگذاری آنها با آزمون تجربی

آرزو اسماعیلی ، عادل پور تقی مرزرود ، فرهاد فرهنگ لاله ^۳ و مسعود دهناد ^۴

پژوهشکده رانشگرهای فضایی، پژوهشگاه فضایی ایران (تاریخ دریافت: ۱۴۰۰/۱۹/۱۶؛ تاریخ پذیرش: ۱۴۰۰/۱۰/۱۴

چکیدہ

در این مقاله تأثیر تغییرات نسبت انبساط یک نازل همگرا-واگرا بر روی پارامترهای عملکردی نازل همچون ضربه مخصوص، سرعت خروجی نازل و دمای خروجی با استفاده از روابط ترمودینامیکی و برای پیشرانهای مختلف بررسی میشود. در ادامه سه نازل با نسبت انبساط سطح متفاوت ساخته شده و نیروی رانش برای سه پیشران مختلف با استفاده از آزمون تجربی به دست میآید. نتایج نشان می دهد که با افزایش نسبت انبساط سطح، ضربه مخصوص، سرعت خروجی نازل، عدد ماخ خروجی و ضریب رانش به صورت غیرخطی افزایش یافته و دمای خروجی نازل کاهش پیدا می کند. همچنین مشاهده میشود که با افزایش نسبت گرمایی مخصوص سیال مورد استفاده به عنوان پیشران، عدد ماخ خروجی افزایش و ضریب رانش و دمای خروجی کاهش پیدا می کند و با افزایش نسبت گرمایی مخصوص و افزایش ثابت ویژه گازها، ضربه مخصوص و سرعت خروجی نازل انیز بیشتر میشود. علاوه بر این نیروی رانش با افزایش نسبت انبساط سطح نازل افزایش یافته و با فربه مخصوص و سرعت خروجی نازل انیز بیشتر میشود. علاوه بر این نیروی رانش با افزایش نسبت گرمایی مخصوص و افزایش ثابت ویژه گازها، نربه مخصوص و سرعت خروجی نازل ایز بیشتر میشود. علاوه بر این نیروی رانش با افزایش نسبت گرمایی مخصوص و افزایش ثابت ویژه گازها، فربه مخصوص و سرعت خروجی نازل نیز بیشتر میشود. علاوه بر این نیروی رانش با افزایش نسبت انبساط سطح نازل افزایش یافته و با افزایش نسبت گرمایی مخصوص پیشران مورد استفاده کاهش می یابد. در پایان با مقایسه نیروی رانش حاصل از روابط ترمودینامیکی و نیروی رانش اندازه گیری شده، صحت محاسبات انجامشده تأیید میشود.

واژههای کلیدی: نازل همگرا- واگرا، نسبت انبساط سطح، مشخصات پیشران، نیروی رانش، آزمون تجربی

Investigation Effect of The Expansion Ratio and Propellant Specifications on Performance Parameters of a Nozzle and Validation Using Experimental Test

Esmaeili, A., Pourtaghi Marzrood, A., Farhang Laleh, F., and Dehnad, M.

Space thruster research institute, Iranian space research center (Received: 27/November /2021; Accepted: 04/January/2022)

ABSTRACT

In this paper, the effect of variation in the expansion ratio of the convergent-divergent nozzle on the performance parameters such as specific impulse, nozzle output velocity and output temperature is investigated using thermodynamic relations for different propellant. Then, three nozzles with different expansion ratios are manufactured and their thrust force with three different propellants is measured using experimental tests. The results show that with increasing the area expansion ratio, specific impulse, nozzle output velocity, output Mach number and thrust coefficient increase nonlinearly and the nozzle output temperature decreases. In addition, it is observed that with increasing the specific heat ratio of propellants, the output Mach number increases and the thrust coefficient and output temperature decrease. Also, with increasing the specific heat ratio and increasing the specific constant of the gases, the specific impulse and the nozzle output velocity increase. Furthermore, the thrust force increases with increasing nozzle expansion ratio and decreases with increasing propellant heat ratio. Finally, by comparing the thrust force obtained from the thermodynamic relations and their counterpart measured thrust force, the accuracy of the calculations is confirmed.

a.esmaeli@isrc.ac.ir - پژوهشگر، دانشجوی دکتری (نویسنده پاسخگو): ۱- پژوهشگر، دانشجوی دکتری (

۲- پژوهشگر، کارشناس ارشد: a.pourtaghi@irsc.ac.ir

۳- پژوهشگر، دانشجوی دکتری: f.farhang@irsc.ac.ir

۴ - پژوهشگر، دانشجوی دکتری: m.dehnad@irsc.ac.ir

فهرست علائم و اختصارات

${ m m}^2$ ،سطح مقطع	А
سطح مقطع خروجي نازل، ^m	A _e
سطح مقطع گلویی نازل، ^m	A _t
سرعت صوت، m/s	a_0
سرعت مشخصه، m/s	C^*
ضريب پيشرانش	$C_{\rm F}$
نیروی پیشرانش، N	F
ضربه کل، N.s	\mathbf{I}_{t}
ضربه مخصوص، s	I_S
نسبت گرمایی مخصوص پیشران	k
نرخ جرم پیشران، Kg/s	ṁ
عدد ماخ	М
عدد ماخ خروجی نازل	M _e
فشار ورودی نازل، pa	\mathbf{P}_{i}
فشار خروجی نازل، pa	Pe
فشار محيط، pa	\mathbf{P}_{a}
ثابت ویژه گاز، Kj/Kg.K	R
دمای ورودی نازل، K	T_i
دمای خروجی نازل، K	T _e
حجم مخصوص پیشران گلویی،m ³ /Kg	\mathbf{V}_{t}
سرعت پیشران در ورودی نازل،m/s	$\mathbf{v}_{\mathbf{i}}$
سرعت پیشران در خروجی نازل،m/s	v _e
سرعت پیشران در گلویی نازل،m/s	V _f

۱– مقدمه

نازلها بهطور گسترده در حوزههای مختلف از جمله صنایع هوافضا، خودروسازی و غیره استفاده می شود. نازل بخش مهمی از هر سیستم پیشران است که برای کنترل سرعت، جهت و پارامترهای موردنیاز جریان مورد استفاده قرار می گیرد. نازلها به صورتی طراحی شدهاند که در تمامی حالات جریان از جمله زیر صوتی، صوتی و فراصوتی کاربرد

داشته باشند. طراحی نازل مافوق صوت یک مساله چالش برانگیز در مکانیک است. در طراحی یک نازل فراصوت نه تنها پارامترهای فیزیکی نازل نقش اساسی ایفا میکنند، بلکه پارامترهای ترمودینامیکی جریان نیز دارای اهمیت هستند. نازل همگرا-واگرا که یکی از انواع نازلهای فراصوت است، رایجترین و کارآمدترین نوع طراحی نازل است.

یک نازل انرژی پتانسیل پیشران را به انرژی جنبشی تبدیل میکند. نازل، پیشران با فشار بالا، درجه حرارت بالا و سرعت کم (زیرصوت) را به سیالی با فشار پایین، درجه حرارت پایین و سرعت بالا (فراصوت) تبدیل کرده و بنابراین نیروی رانش زیادی تولید میکند. پارامترهایی که بر عملکرد یا طراحی نازل تأثیر میگذارد عبارتاند از: نسبت انبساط سطح، نسبت فشار خروجی به ورودی، نسبت گرمایی مخصوص پیشران، زاویه واگرایی نازل و طول نازل.

بررسی تأثیر پارامترهای طراحی نازل بر عملکرد آن تاکنون در تحقیقات زیادی انجام یافته است. ناتا و همکاران [1] و پاندی و همکاران [۲] با ثابت نگهداشتن عدد ماخ و تغییر زاویه واگرایی، تأثیر آن بر پارامترهای مختلف مانند سرعت، دما و فشار را با روش اجزاء محدود بررسی کردند. رامجی و همکاران [۳] نیز تأثیر تغییر عدد ماخ خروجی بر طول نازل، تغییرات فشار و سرعت را با ثابت نگهداشتن مساحت گلویی مورد مطالعه قرار دادند. سفایت و همکاران [۴] و کوتان و همکاران [۵] زاویه واگرایی نازل را تغییر داده و تأثیر آن را بر عدد ماخ، فشار و سرعت خروجی با استفاده از روش اجزاء محدود بررسی کردند. در نازلهای فراصوت انبساط ناگهانی نازل می تواند باعث ایجاد شوک در داخل نازل بهدلیل جداسازی جریان شود. موهان کومار و همکاران [۶] با در نظر گرفتن این پدیده، طراحی نازل را برای بهدست آمدن بیشترین رانش بهینه کردند. از اینرو، ساتیانارایانا و همکاران [۷] نیز شبیهسازیهای مختلفی برای انتخاب بهترین طرح نازل برای حداکثر پیشران بر اساس شرایط ورودی یکسان انجام دادند. همچنین پاتان و همكاران [١٠-٨] تأثير عدد ماخ، نسبت انبساط سطح و نسبت فشاری نازل را بر نیروی رانش بررسی کردند. لیو و همکاران [۱۱] نیز تأثیر نسبت فشار نازل بر میدان جریان یک جت هوا برای بهدست آوردن اساس طراحی نازل با

¹ Thrust Force

استفاده از شبیهسازی مورد مطالعه قرار داده و با استفاده از آزمون تجربی صحهگذاری کردند.

در اکثر کارهای انجامیافته در این زمینه روش اجزاء محدود به کار برده شده است اما در تحقیق پیش رو برای افزایش سرعت طراحی و تعیین پارامترهای اولیه طراحی نازل از روابط ترمودینامیکی بهمنظور بررسی تأثیر پارامترهای نازل بر عملکرد آن استفاده میشود. در این مقاله تغییرات ضربه مخصوص، سرعت خروجی نازل، عدد ماخ خروجی، ضریب رانش و دمای خروجی به ازای تغییرات نسبت انبساط سطح خروجی به سطح گلویی نازل و مشخصههای پیشرانهای مختلف با روابط ترمودینامیکی مورد بررسی قرار می گیرد. همچنین نیروی رانش برای سه نازل ساخته شده با نسبت انبساط سطحهای متفاوت با استفاده از آزمون تجربی بهدست آمده و با نتایج حاصل از روابط ترموديناميكي مقايسه مي شود. بنابراين روش به کاررفته، گستردگی پارامترهای عملکردی مورد بررسی و ییشرانهای مختلف مورد تحقیق از نوآوریهای پژوهش حاضر است.

۲- روابط ترمودینامیکی حاکم بر نازل همگرا-واگرا

نازلهای همگرا-واگرا که اغلب با عنوان دلاول ^۱ بیان می-شوند، دارای یک بخش همگرا، یک بخش با کمترین مساحت (گلویی) و یک بخش واگرا میباشند. شکل ۱ شماتیک یک نازل همگرا-واگرا را نشان میدهد.



هدف اصلی نازل شتاب دادن به جریان پیشران و تولید بیشترین مقدار نیروی رانش است، بنابراین نیروی رانش

مهم ترین پارامتر طراحی بوده و از رابطه (۱) بهدست میآید [۱۲]:

$$F = \dot{m}v_e + (p_e - p_a)A_e \tag{1}$$

بخش اول سمت راست معادله ناشی از تغییرات اندازه حرکت^۲ سیال خروجی از نازل و بخش دوم رانش فشاری بوده و از اختلاف فشار مابین خروجی نازل و محیط ناشی میشود. رابطه (۱) را میتوان به صورت رابطه (۲) نیز بیان نمود [۱۲]:

$$F = \frac{A_{t}v_{t}v_{e}}{V_{t}} + (p_{e} - p_{a})A_{e}$$

$$= A_{t}p_{i} \sqrt{\frac{2k^{2}(\frac{2}{k-1}(\frac{2}{k+1})^{(k-1)/(k-1)}}{\left[1 - (\frac{p_{e}}{p_{i}})^{(k-1)/k}\right]}} + (p_{e} - p_{a})A_{e}$$
(Y)

این رابطه نشان میدهد که مقدار رانش با مساحت گلویی نازل و فشار ورودی متناسب بوده و تابعی از نسبت فشار خروجی به ورودی نازل و نسبت گرمایی مخصوص است. با استفاده از رابطه رانش ایدهآل میتوان ضریب رانش را مطابق رابطه (۳) تعریف کرد:

(٣)

$$C_{F} = \frac{F}{A_{t}p_{i}}$$

$$= \sqrt{\frac{\frac{2k^{2}}{k-I}\left(\frac{2}{k+I}\right)^{(k+I)/(k-I)}}{\left[I - \left(\frac{p_{e}}{p_{i}}\right)^{(k-I)/k}\right]}}$$

$$+ \frac{p_{e} - p_{a}}{p_{i}} \frac{A_{e}}{A_{t}}$$

ضریب رانش یک پارامتر بی بعد بوده و عاملی مهم در تحلیل و بررسی نازل است. این پارامتر به نسبت گرمایی مخصوص، نسبت انبساط سطح نازل و نسبت فشار خروجی به ورودی نازل بستگی داشته اما بهطور مستقیم به دمای نازل بستگی ندارد. ضربه کلی یک رانشگر از انتگرال گیری نیروی رانش در زمان کارکرد آن به دست آمده و اساساً با انرژی کلی پیشران رانشگر متناسب است. ضربه مخصوص نشانگر مقدار رانش به ازای هر واحد وزنی از جریان پیشران

بوده و پارامتری مهم در تعریف عملکرد یک رانشگر است. هر چه این عدد بالاتر باشد، رانشگر عملکرد بهتری از خود نشان میدهد. ضربه مخصوص از نسبت مقدار رانش بر حاصلضرب نرخ جریان پیشران و شتاب جاذبه استاندارد زمین در سطح دریا قابل محاسبه است.

با در نظر گرفتن دبی جریان بهصورت
$$\dot{m} = rac{P_i A_t}{C^*}$$
 ضربه
مخصوص از رابطه (۴) بهدست میآید:

$$I_{s} = \frac{C^{*}k}{g_{0}} \sqrt{\frac{2}{k-1} \left(\frac{2}{k+1}\right)^{(k+1)/(k-1)}} \times \left[1 - \left(\frac{p_{e}}{p_{i}}\right)^{(k-1)/k}\right]}$$
(f)

بهطوری که *ی سرعت مشخصه بوده و نشان دهنده سطح انرژی پیشران است. این سرعت مستقل از نسبت فشار بین محفظه گرمایش و خروجی نازل بوده و از رابطه (۵) محاسبه می شود:

$$C^* = \frac{a_0}{k \left(\frac{2}{k+1}\right)^{\frac{k+1}{2k-2}}}$$
(Δ)

که در آن a_0 سرعت صوت بوده و از رابطه که در آن a_0 سرعت صوت بوده و از رابطه $a_0 = \sqrt{kRT_0}$

براساس روابط پیوستگی، مساحت سطح مقطع نازل با سرعت سیال در آن سطح مقطع نسبت عکس دارد. سرعت خروجی نازل از رابطه (۶) حاصل میشود:

$$v_e = \sqrt{\frac{2k}{k-l}RT_i \left[l - \left(\frac{p_e}{p_i}\right)^{(k-l)/k} \right] + v_i^2}$$
(8)

در شرایطی که سطح مقطع محفظه در مقایسه با گلویی نازل بزرگ باشد، سرعت پیشران در محفظه و یا ورودی نازل بسیار کوچک بوده و بخش مربوط به آن در رابطه فوق قابل صرفنظر کردن است. در نتیجه رابطه معادل سادهشده برای سرعت خروجی نازل بهصورت رابطه (۲) بهدست می-آید:

$$v_{e} = \sqrt{\frac{2k}{k-1}RT_{i}\left[1 - \left(\frac{p_{e}}{p_{i}}\right)^{(k-1)/k}\right]}$$
(Y)

با توجه به رابطه (۲) سرعت پیشران خروجی از نازل تابعی از نسبت فشار خروجی به ورودی نازل، نسبت گرمای مخصوص، دمای ورودی نازل و ثابت ویژه پیشران است. دمای خروجی پیشران نیز با فرض برگشتپذیر^۱ بودن جریان از رابطه (۸) حاصل می شود:

$$T_e = T_i \left(\frac{P_e}{P_i}\right)^{\frac{k-1}{k}}$$
(A)

با توجه به روابط بهدستآمده برای ضریب رانش، ضربه مخصوص، سرعت خروجی و دمای خروجی نازل مشاهده میشود که این روابط به نسبت فشار خروجی و فشار ورودی نازل بستگی دارد. این نسبت فشار از رابطه (۹) محاسبه میشود:

$$\frac{P_e}{P_i} = \left[I + \frac{k - I}{2}M_e^2\right]^{\frac{k}{1 - k}} \tag{9}$$

بهطوری که *M* عدد ماخ در سطح مقطع خروجی است. عدد ماخ در یک سطح مقطع مشخص بر اساس نسبت مساحت آن سطح مقطع نسبت به مساحت گلویی، از رابطه (۱۰) بهدست می آید [۱۳]:

$$M = \left[k_1 \frac{A}{A_1} + (1 - k_1)\right]^{k_2} \tag{1.1}$$

 $k_1 = 218.0629 - 243.5764 k + 71.7925 k^2$ و $k_1 = 218.0629 - 243.5764 k + 71.7925 k^2$ و $k_1 = -0.122450 + 0.281300k$ و $k_2 = -0.122450 + 0.281300k$ عدد ماخ در سطح مقطع خروجی از رابطه (۱۰) و جایگذاری آن در رابطه (۹)، نسبت فشار خروجی به سطح گلویی ورودی بر اساس نسبت سطح خروجی به سطح گلویی به صورت رابطه (۱۱) محاسبه می شود:

$$\frac{P_e}{P_i} = \left[I + \frac{k - l}{2} \left[k_1 \frac{A_e}{A_i} + \left(l - k_1 \right) \right]^{2k_2} \right]^{\frac{k}{l - k}} \tag{11}$$

با بهدست آمدن نسبت فشارها بر اساس نسبت انبساط سطح و جایگذاری آن در روابط (۳)، (۴)، (۷) و (۸) به ترتیب ضریب رانش، ضربهی مخصوص، سرعت خروجی و دمای خروجی نازل بر اساس نسبت سطح خروجی به سطح گلویی حاصل می شود.

¹ Isentropic

۳- نتایج بهدست آمده

در این بخش تأثیر تغییرات نسبت سطح خروجی به سطح گلویی نازل همگرا-واگرا بر روی ضربه مخصوص، سرعت خروجی نازل، عدد ماخ خروجی، ضریب رانش، دمای خروجی با استفاده از روابط ترمودینامیکی بیانشده در بخش قبل و برای پیشران مختلف بررسی میشود. جدول ۱ مشخصات پیشرانهای مورد نظر (بهصورت گاز) را نشان میدهد. همچنین بیشترین رانش برای هر نازل در شرایطی اتفاق میافتد که فشار خروجی نازل با فشار محیط برابر در نظر گرفته شود. لازم به ذکر است دمای ورودی نازل در تمامی حالات ۳۰۰ درجه کلوین در نظر گرفته شده است.

جدول (۱): مشخصات پیشرانهای مورداستفاده در دمای ۳۰۰ درجه کلوین

ثابت ويژه گازها	نسبت گرمایی	پیشران مورد
(J/Kg.K)	مخصوص	استفاده
V T/9	1/•44	اكتان
143/•0	۱/•۹۱	بوتان
١٨٨/۵	1/178	پروپان
۲۹۶/۴	1/534	اتيلن
Δ) Λ/T	१/४११	متان
7.75	1/887	هليوم

شکل ۲ نحوه تغییرات عدد ماخ خروجی بر اساس تغییرات سطح خروجی به سطح گلویی و برای پیشرانهای جدول ۱ را نشان میدهد.



مشاهده می شود که با افزایش نسبت انبساط سطح، عدد ماخ خروجی به صورت غیر خطی افزایش یافته و نرخ تغییرات آن به ازای افزایش نسبت انبساط سطح کاهش پیدا می کند. همچنین با افزایش نسبت گرمایی مخصوص پیشران مورد استفاده، عدد ماخ نیز بیشتر می شود.

تغییرات سرعت خروجی نازل در مقابل تغییرات نسبت انبساط سطح نازل و برای پیشرانهای مختلف در شکل ۳ نشان داده شده است.



بر اساس دادههای شکل ۳، با افزایش نسبت انبساط سطح، سرعت خروجی نازل افزایش مییابد اما رفته رفته این نرخ افزایش، کاهش پیدا میکند. همچنین با افزایش نسبت گرمایی مخصوص پیشران و افزایش ثابت ویژه گاز، سرعت خروجی پیشران افزایش یافته و نرخ تغییرات آن به ازای افزایش نسبت انبساط سطح کاهش مییابد.

شکل ۴ نیز بیانگر تغییرات ضربه مخصوص در مقابل تغییرات نسبت انبساط سطح، به ازای پیشرانهای مورد استفاده است.



شکل (۴): تغییرات ضربه مخصوص بر اساس تغییرات نسبت انبساط سطح نازل برای پیشرانهای مختلف مشابه با تغییرات سرعت خروجی، در اینجا نیز با افزایش نسبت انبساط سطح نازل، ضربه مخصوص افزایش میابد. با افزایش نسبت گرمایی مخصوص سیال و افزایش ثابت ویژه گاز نیز ضربه مخصوص افزایش یافته و نرخ تغییرات آن به ازای افزایش نسبت انبساط سطح مجدداً کاهش پیدا می-کند.

تغییرات ضریب رانش بر اساس تغییرات نسبت انبساط سطح نازل برای پیشرانهای مختلف در شکل ۵ ترسیم شده است.



مشاهده می شود که با افزایش نسبت انبساط سطح نازل، ضریب رانش افزایش یافته و رفته رفته نرخ تغییرات آن کاهش پیدا می کند. همچنین با افزایش نسبت گرمایی مخصوص پیشران مورد استفاده، ضریب رانش و نرخ تغییرات آن به ازای افزایش نسبت انبساط سطح کاهش می یابد. همچنین برای درک بهتر، بخش بزرگ شده ای از قسمتی از شکل **۵** در شکل **۶** نشان داده شده است.



با دقت در شکل ۶ این نکته قابل ذکر است که در ابتدا با افزایش نسبت گرمایی مخصوص، ضریب رانش افزایش مییابد اما رفته رفته با افزایش نسبت انبساط سطح ابتدا ضریب رانش گاز هلیوم نسبت به سایر پیشرانها کاهش یافته و سپس هر چه قدر ضریب گرمایی مخصوص پیشران بیشتر باشد، این کاهش زودتر اتفاق میافتد.

شکل ۷ نیز تغییرات دمای خروجی نازل به ازای تغییرات نسبت انبساط سطح و برای پیشرانهای مختلف را نشان میدهد.



با توجه به شکل ۷ با افزایش نسبت انبساط سطح، دمای خروجی نازل کاهش مییابد. همچنین به ازای افزایش نسبت گرمایی مخصوص دمای خروجی کاهش یافته و نرخ تغییرات آن با افزایش نسبت گرمایی مخصوص کاهش پیدا می کند.

۴- محاسبه نیروی رانش با استفاده از روابط تحلیلی و مقایسه آن با نتایج آزمون تجربی

در این قسمت نیروی رانش به دست آمده از روابط تحلیلی با نیروی رانش حاصل از آزمون تجربی با هم مقایسه می شوند. برای بررسی تأثیر نسبت انبساط سطح، سه نازل همگرا- واگرا با قطر خروجی ۳m ۵، ۶/۵ و ۸ و قطر گلویی ۱/۴ mm ۱/۴ mm شده و نیروی رانش برای دمای ورودی K و ۳۰۰ و فشار ورودی bar ۲ با استفاده از رابطه (۲) محاسبه شده است.

در مرحله بعد از یک هیتر با توان ۳۰ ۳ برای گرمایش پیشران استفاده شده است. با گرم شدن پیشران، دما و فشار آن افزایش پیدا کرده که با استفاده از روابط انتقال حرارت همرفت و روابط ترمودینامیکی، دما و فشار پیشران ورودی به نازل محاسبه شده و سپس با استفاده از رابطه (۲) نیروی رانش بهدست آمده است.

دادههای بهدست آمده برای نیروی رانش برای نازل ایده-آل معتبر هستند اما در نازل واقعی مقداری افت وجود داشته و در نتیجه بخشی از انرژی پیشران به انرژی جنبشی سیال خروجی تبدیل نمی شود. یکی از این تلفات در اثر واگرایی خروجی نازل رخ می دهد که به زاویه واگرایی بستگی داشته و از یک ضریب تصحیح تجربی برای اصلاح اندازه حرکت خروجی نازل نسبت به نازل ایده آل استفاده می شود. این ضریب که نسبت مابین اندازه حرکت خروجی ایک نازل مخروطی با زاویه **2** و اندازه حرکت خروجی نازل یک نازل مخروطی با زاویه **2** و اندازه حرکت خروجی نازل ایده آل با جریان هم محور با محور نازل است، از رابطه (۱۲)

$$\lambda = \frac{1}{2} (1 + \cos \alpha) \tag{11}$$

برای نازل در نظر گرفته شده این ضریب تصحیح باعث کاهش در حدود یک، دو و سه درصد نیروی رانش به ترتیب برای نسبت انبساط سطح ۱۵۶، ۲۶۴ و ۴۰۰ می شود. تلفات ناشی از نوسانات در نرخ و فشار جریان در حدود ۳ درصد و تلفات حرارتی نیز ۲ درصد بوده که در حالت بدون استفاده از هیتر یک درصد در نظر گرفته شده است. همچنین تلفاتی بهدلیل در نظر نگرفتن لایه مرزی در مدل تحلیلی و کوچک بودن ابعاد نازل در حدود ۲ درصد، وجود احتمالی قطرات مایع در داخل پیشران ورودی به نازل ۳ درصد، یکسان نبودن ترکیب و مشخصات پیشران درون نازل در حدود یک درصد و تفاوت خواص پیشران مورد استفاده با گاز ایدهآل در حدود یک درصد ایجاد می شود [۱۲]. با در نظر گرفتن تمامی موارد فوق در مجموع ضریب تصحیح نیروی رانش تحلیلی برای نازل موردنظر در این مقاله در حدود ۰/۸۶، ۰/۸۵ و ۰/۸۴ به ترتیب برای نسبت انبساط سطح ۱۵۶، ۲۶۴ و ۴۰۰ بهدست آمده است.

برای بهدست آوردن نیروی رانش تجربی، سه نازل با در نظر گرفتن نسبتهای انبساط سطح مذکور ساخته شده و آزمون تجربی برای بهدست آوردن نیروی رانش در دو حالت پیشران ورودی در دمای محیط و پیش گرمایش پیشران با استفاده از هیتر با شرایط دما و فشار ورودی مشابه روابط تحلیلی برای پیشرانهای مختلف انجام شده است. برای محاسبه نیروی رانش، نازلهای مورد نظر در یک رانشگر الكتروترمال مورد استفاده قرار گرفته است. پیشران با استفاده از انرژی الکتریکی هیتر با توان ۳۰ وات و راندمان بیشتر از ۳۵ درصد گرم شده و با عبور از نازل همگرا- واگرا ايجاد نيروى رانش مىكند. بەدلىل ابعاد كوچك نازل و پايين بودن سطح رانش از يک سامانه سنجش رانش با پیکرهبندی پاندول معکوس برای اندازه گیری نیروی رانش استفاده شده است. شکل ۸ آزمون تجربی نازل را بر روی رانشگر الکتروترمال و اندازه گیری نیروی رانش با استفاده از سامانه سنجش رانش نشان میدهد.



شکل (۸): آزمون تجربی نازل بر روی رانشگر الکتروترمال، ۱- رانشگر الکتروترمال، ۲- سامانه سنجش رانش ، ۳- مخزن پیشران

پیکرهبندی سامانه سنجش رانش انتخابی از نوع پاندول معکوس است. این نوع پاندول در مقایسه با سایر انوع پاندولها، مزایای بیشتری داشته و نمونههای زیادی از آن در مراکز علمی و فضایی دنیا وجود دارد. سازه سامانه از

چهار بخش اصلی شامل دو صفحه افقی بالا و پایینی و دو بازوی عمودی چپ و راست تشکیل شده است. صفحه بالایی حامل رانشگر و صفحه پایینی حامل وزنههای تعادلی است. هر کدام از صفحهها بهوسیله لولا به بازوهای عمودی متصل هستند. دو صفحه عمودی نیز بهوسیله لولا از فریم اصلی خارجی سیستم آویزان هستند. با عملکرد رانشگر، صفحه بالایی با رانشگر بهصورت افقی شروع به حرکت کرده و صفحه پایینی نیز با وزنههای تعادلی در جهت مخالف حرکت میکنند. میزان رانش رانشگر از اندازه گیری جابجایی نسبی دو صفحه بالایی و پایینی نسبت به یکدیگر و بر اساس فرآیند کالیبراسیون از پیش انجام یافته تعیین میشود.

نتایج حاصل از روابط تحلیلی و آزمون تجربی برای نیروی رانش در حالت پیشران در دمای محیط و پیش گرمایش پیشران با استفاده از هیتر در جدول ۲ و ۳ نشان داده شده است.

جدول (۲): نیروی رانش تحلیلی و تجربی با استفاده از

پیشران در دمای محیط

			, ,,		
اختلاف (٪)	نیروی تراست تجربی (mN)	نیروی تراست تحلیلی تصحیح شده	نیروی تراست تحلیلی (mN)	سیال مورد استفاده	نسبت انبساط سطح
Λ/Δ	41	f f/V	57/1	بوتان	
Λ/Δ	4.	۴۳/۷	۵۰/۸	پروپان	108
٨/٣	378	٣٩/٣	۴۵/۷	متان	
٧/٩	47	40/8	54/8	بوتان	
٧/٢	41	44/7	۵۲	پروپان	754
Δ/Λ	۳۷	۳٩/٣	46/2	متان	
A/Y	47	48	۵۴/۸	بوتان	
٧/۶	41	44/4	۵۲/۹	پروپان	4
Δ/λ	۳۷	٣٩/٣	۴۶/۸	متان	

جدول (۳): نیروی رانش تحلیلی و تجربی در حالت
ىىشىگەمايشى يېشان

پيس ترتعايس پيسران					
اختلاف (/.)	نیروی تراست تجربی (mN)	نیروی تراست تحلیلی تصحیح شده	نیروی تراست تحلیلی (mN)	سیال مورد استفادہ	نسبت انبساط سطح
۴/۵	<i></i> 99	۶٩/١	۸۰/۴	بوتان	
۵/۷	۶۱	۶۴/۷	۲۵/۲	پروپان	108
۵/٨	۳٩	41/4	47/1	متان	
۴/۷	۶۷	۷۰/۳	$\lambda \Upsilon / Y$	بوتان	
۵/۳	87	۶۵/۵	YY /1	پروپان	754
۵/٨	۳٩	41/4	۴۸/۷	متان	
۵/۵	۶۷	۷۰/۹	۸۴/۴	بوتان	
۵/۹	87	۶۵/۹	Υ٨/۵	پروپان	4
۵/۹	٣٩	41/0	49/0	متان	

همانطور که مشاهده میشود نتایج حاصل از روابط تحلیلی و آزمون تجربی تطابق خوبی با هم دارند که نشان-دهنده صحت محاسبات تحلیلی است. همچنین مطابق انتظار با افزایش نسبت انبساط سطح نازل، نیروی رانش افزایش پیدا کرده و با افزایش نسبت گرمایی مخصوص سیال پیشران، نیروی رانش کاهش پیدا میکند. میتوان گفت کاهش نسبی خطا در حالت پیش گرمایش نیز بهدلیل افزایش انرژی پتانسیل پیشران و کمتر شدن تأثیر تلفات در این حالت است.

اختلاف دادههای تجربی و تحلیلی را نیز میتوان با دلایلی چون موارد زیر توجیه نمود:

۱- سادهسازیهای انجام گرفته در حین مدلسازی از
 جمله خطی در نظر گرفتن رفتار پیشران در مدل تحلیلی

۲- اختلاف بازده هیتر در آزمون عملی با مقدار در نظر گرفتهشده در مدل تحلیلی

۳- خطاهای ناشی از ساخت و مونتاژ

۴- خطای اندازه گیری نیروی رانش

5, pp. 1226-1235, 2012.

- Pandey, K.M. and Singh, A.P. "CFD Analysis of Conical Nozzle for Mach 3 at Various Angles of Divergence with Fluent Software", Int. J. Chem. Eng., Vol. 1, No. 2, pp. 179-185, 2010.
- Ramji, V., Mukesh, R., and Hasan, I. "Design and Numerical Simulation of Convergent Divergent Nozzle", Appl. Mech. Mater., Vol. 852, pp. 617-624, 2016.
- Hossain, M.S., Raiyan, M.F., and Jony, N.H. "Comparative Study of Supersonic Nozzles", Int. J. Res. Eng., Vol. 3, No. 10, pp. 351-357, 2014.
- Biju Kuttan, P. and Sajesh, M. "Optimization of Divergent Angle of a Rocket Engine Nozzle Using Computational Fluid Dynamics", Int. J. Eng. Sci., Vol. 2, No. 2, pp. 196-207, 2013.
- Mohan Kumar, G., Fernando, D.X., and Kumar, R.M. "Design and Optimization of De Lavel Nozzle to Prevent Shock Induced Flow Separation", AASA, Vol. 3, No. 2, pp. 119-124, 2013.
- Satyanarayana, G., Varun, C., and Naidu, S. "CFD Analysis of Convergentdivergent Nozzle", Acta Tech Corvin., Bull. Eng., Vol. 6, No. 3, pp. 139, 2013.
- Pathan, K.A., Khan, S.A., and Dabeer, P.S. "CFD Analysis of Effect of Mach Number, Area Ratio and Nozzle Pressure Ratio on Velocity for Suddenly Expanded Flows", I2CT, Mumbai, pp. 1104-1110, 2017.
- Pathan, K.A., Khan, S.A., and Dabeer, P.S. "CFD Analysis of Effect of Area Ratio on Suddenly Expanded Flows", I2CT Mumbai, pp. 1192-1198, 2017.
- 10. Pathan, K.A., Khan, S.A., and Dabeer, P.S. "CFD Analysis of Effect of Flow and Geometry Parameters on Thrust Force Created by Flow From Nozzle", I2CT, Mumbai, pp. 1121-1125, 2017.
- Yong, L., Juan, Zh., Jianping, W., and Xiaotian, L. "Optimum Structure of a Laval Nozzle for an Abrasive Air Jet Based on Nozzle Pressure Ratio", Powder Technol., Vol. 364, pp. 343-362, 2020.
- Grujicic, M., Zhaoa, C.L., Tonga, C., DeRossetb, W.S., and Helfritchb, D. "Analysis of the Impact Velocity of Powder Particles in the Cold-Gas Dynamic-Spray Process", Mater. Sci. Eng., Vol. 368, pp. 222-230, 2004.
- George, P. and Oscar Biblarz, S., "Rocket Propulsion Elements", Ninth Edition, John Wiley & Sons, 2017.

لازم به ذکر است بهدلیل امکانپذیر نبودن اندازه گیری تمامی پارامترهای عملکردی در آزمون تجربی، عموماً برای سنجش عملکرد رانشگر، نیروی رانش اندازه گرفته میشود. در نتیجه با توجه به اینکه تمامی پارامترهای عملکردی نازل مطابق روابط مطرح شده به هم مرتبط هستند، صحه گذاری یک پارامتر عملکردی در حقیقت بیانگر صحت تمامی پارامترها است.

۵- نتیجهگیری

در این مقاله تأثیر تغییرات نسبت سطح خروجی نازل همگرا- واگرا به سطح گلویی بر روی ضربه مخصوص، سرعت خروجی نازل، عدد ماخ خروجی، ضریب رانش و دمای خروجی نازل با استفاده از روابط ترمودینامیکی و برای پیشرانهای مختلف بررسی شد. همچنین سه نازل با نسبت انبساط سطح ۱۵۶، ۲۶۴ و ۴۰۰ ساخته شد و نیروی رانش برای سه پیشران مختلف با استفاده از استند سنجش رانش اندازه گیری شده و با نیروی رانش تحلیلی مقایسه شد.

بر اساس نتایج بهدستآمده با افزایش نسبت انبساط سطح، عدد ماخ خروجی، سرعت خروجی، ضربه مخصوص و ضریب رانش بهصورت غیرخطی افزایش یافته و دمای خروجی نازل کاهش مییابد. از طرفی با افزایش نسبت گرمایی مخصوص پیشران مورد استفاده و افزایش ثابت ویژه گاز، عدد ماخ، سرعت خروجی نازل و ضربه مخصوص بیشتر شده و ضریب رانش و دمای خروجی نازل کاهش پیدا می-کند. علاوه بر این نرخ تغییرات این پارامترها با افزایش نسبت گرمایی مخصوص پیشران و به ازای افزایش نسبت انبساط سطح کاهش مییابد. همچنین مشاهده شد که با افزایش نسبت انبساط سطح نازل، نیروی رانش بیشتر شده و با افزایش نسبت گرمایی مخصوص سیال پیشران این نیرو کاهش مییابد. با مقایسه نیروی رانش حاصل از آزمون تجربی و نیروی رانش حاصل از روابط تحلیلی نیز صحت

در پایان میتوان اینگونه استنتاج نمود که نسبت انبساط سطح و پیشران مورد استفاده پارامترهایی مهم در عملکرد نازل بوده و در تمامی پارامترهای عملکردی نازل تأثیرگذار است. از نتایج حاصل از این مقاله میتوان برای تعیین پارامترهای اولیه طراحی نازل استفاده کرد.

8- مراجع

 Natta, P., Kumar, V.R., and Rao, Y.H. "Flow Analysis of Rocket Nozzle Using Computational Fluid Dynamics (CFD)", Int. J. Eng., Vol. 2, No.