

دانشگاه صنعتی شریف دانشکدهی مهندسی هوافضا

> پروژه کارشناسی مهندسی کنترل

> > عنوان:

کنترل وضعیت سه درجه آزادی استند چهارپره به روش کنترلکننده مربعی خطی مبتنی بر بازی دیفرانسیلی

نگارش:

علی بنی اسد

استاد راهنما:

دكتر نوبهاري

شهرویر ۱۴۰۰



سپاس

از استاد بزرگوارم جناب آقای دکتر نوبهاری که با کمکها و راهنماییهای بیدریغشان، بنده را در انجام این پروژه یاری دادهاند، تشکر و قدردانی میکنم. در این پژوهش از یک روش مبتنی بر تئوری بازی استنفاده شده است. در این روش سیستم و اغتشاش دو بازیکن اصلی در نظر گرفته شده است. هر یک از دو بازیکن سعی میکنند امتیاز خود را با کمترین هزینه افزایش دهند که در اینجا، وضعیت استند امتیاز بازیکنها در نظر گرفته شده است. در این روش انتخاب حرکت با استفاده از تعال نش که هدف آن کم کردن تابع هزینه با فرض بدترین حرکت دیگر بازیکن است، انجام می شود. این روش نسبت به اغتشاش خارجی و نویز سنسور مقاوم است. همچنین نسبت به عدم قطعیت مدلسازی نیز از مقاومت مناسبی برخوردار است. از روش ارائه شده برای کنترل یک استند سه درجه آزادی چهار پره که به نوعی یک آونگ معکوس نیز هست، استفاده شده است. عملکرد این روش با اجرای شبیه سازی های مختلف مورد ارزیابی قرار خواهد گرفت. همچنین، عملکرد آن در حضور نویز و اغتشاش و عدم قطعیت مدل از طریق شبیه سازی ارزیابی خواهد شده.

كليدواژهها: چهارپره، بازی ديفرانسيلی، تئوری بازی، تعادل نش، استند سه درجه آزادی، شبيهسازی، تابع هزينه

¹Game Theory

²Nash Equilibrium

فهرست مطالب

۲	مقدمه	١
۲	۱-۱ تاریخچه ۱-۱ تاریخچه	
٣	۲-۱ تعریف مسئله	
۴	۱-۲-۱ ساختار بالگرد	
۵	۱-۲-۲ ساختار چهارپره	
۶	۱-۳ نظریه بازی	
۶	۱-۳-۱ تاریخچه نظریه بازی ۲-۱۰۰۰، تاریخچه نظریه بازی	
۶	۲-۳-۱ تعادل نش	
٨	بازی دیفرانسیلی	۲
٩	۱-۲ بازی حلقهباز	
١١	۲-۲ بازی همراه با بازخورد ۲-۲ بازی همراه با بازخورد ۲-۲	
۱۳	مدلسازی چهارپره	٣
14	۳-۱ فرضیات مدلسازی ۲-۳۰۰۰۰۰۰۰۰۰۰۰۰۰۰۰۰۰۰۰۰۰۰۰۰۰۰۰۰۰۰۰۰۰۰۰۰	
۱۵	٣-٢ معادله گشتاور	
۱٧	۳-۲-۳ گشتاورهای ناشی از آیرودینامیک پرهها	

فهرست مطالب

۱۷	۳-۲-۳ گشتاور ناشی از نیروی تکیهگاه ۲۰۰۰،۰۰۰،۰۰۰،۰۰۰		
۲۰	گشتاورهای ناشی از اصطکاک بیرینگها	٣-٣	
۲۱	۳-۳-۱ استخراج معادله نهایی دینامیک دورانی ۲-۳-۰ استخراج معادله نهایی		
74	استخراج فرم فضای حالت	۴-۳	
۲۵	خطیسازی	۵-۳	
78	۳-۵-۱ خطیسازی به فرم چند ورودی چند خروجی ۲-۵-۰ خطیسازی به فرم		
۳۰	۳-۵-۳ خطیسازی به فرم یک ورودی یک خروجی ۲-۵-۰ خطیسازی به فرم یک		
٣۵	سازی در محیط سیمولینک	شبيه	۴
3	طراحی مبتنی بر مدل	1-4	
42 47	طراحی مبتنی بر مدل		
		7-4	
٣٨	شبیه سازی استند سه درجه آزادی در محیط سیمولینک	7-4	
۳۸ ۴۰	شبیه سازی استند سه درجه آزادی در محیط سیمولینک	7-4	
77. 40 40	شبیه سازی استند سه درجه آزادی در محیط سیمولینک	7-4	
77. 40 40 41	شبیه سازی استند سه درجه آزادی در محیط سیمولینک	7-4	

فهرست شكلها

٣	استند سه درجه آزادی چهارپره آزمایشگاه [۴]	1-1
۵	بالگرد شینوک [۵]	Y-1
۵	جهت چرخش پرههای چهارپره [۶]	۳-۱
14	شماتیک استند چهارپره [۹]	1-4
٣٧	دیاگرام V [۱۴]	1-4
٣٨	مدل استند چهارپره شبیهسازی شده در سیمولینک و نمایش ورودی و خروجیهای مدل.	7-4
٣٨	مدل استند چهارپره شبیهسازی شده در سیمولینک و نمایش ورودی و خروجیهای مدل.	٣-۴
٣9	نمایی از داخل بلوک Quad System نمایی از داخل بلوک	4-4
۴0	مدل کانال رول استند چهارپره شبیهسازی شده در سیمولینک و نمایش ورودی و خروجیها	۵-۴
۴0	مدل کانال رول استند چهارپره شبیهسازی شده در سیمولینک و نمایش ورودی و خروجیها	9-4
41	نمایی از داخل بلوک Quad System نمایی از داخل بلوک	V- 4
41	مدل کانال رول استند چهارپره شبیهسازی شده در سیمولینک و نمایش ورودی و خروجیها	۸-۴
47	مدل کانال رول استند چهارپره شبیهسازی شده در سیمولینک و نمایش ورودی و خروجیها	9-4
47	نمایی از داخل بلوک Quad System نمایی از داخل بلوک	10-4
۴٣	مدل کانال رول استند چهارپره شبیهسازی شده در سیمولینک و نمایش ورودی و خروجیها	11-4
۴٣	مدل کانال یاو استند چهارپره شبیهسازی شده در سیمولینک و نمایش ورودی و خروجیها	17-4

فهرست شکلها

kk	۱۳-۴ نمایی از داخل بلوک Quad System نمایی از داخل بلوک
	۴-۴ مدل کانال رول-پیچ استند چهارپره شبیهسازی شده در سیمولینک و نمایش ورودی و
44	خروجيها
	۴-۱۵ مدل کانال رول-پیچ استند چهارپره شبیهسازی شده در سیمولینک و نمایش ورودی و
40	خروجيها
40	۴-۴ نمایی از داخل بلوک Quad System از داخل بلوک

فهرست جدولها

فصل ۱

مقدمه

چهارپره یا کوادکوپترا یکی از انواع وسایل پرنده است. چهارپرهها نوعی هواگرد بالگردان هستند و در دستهی چندپرهها جای دارند. چهارپرهها بهدلیل داشتن توانایی مانور خوب و امکان پرواز ایستا با تعادل بالا از کاربردهای بسیار گسترده ای برخوردارند. در سالهای اخیر توجه شرکتها، دانشگاهها و مراکز تحقیقاتی بیش از پیش به این نوع از پهپادها جلب شده است و لذا روزانه پیشرفت چشمگیری در امکانات و پرواز این نوع از پرندهها مشاهده میکنیم. چهارپرهها در زمینههای تحقیقاتی، نظامی، تصویربرداری، تفریحی و کشاورزی از کاربرد زیاد و روزافزونی برخوردارند و مدلهای دارای سرنشین آن نیز تولید شده.

۱-۱ تاریخچه

Accousts Breguet و Jacques بنام Jacques و برادر فرانسوی بنام اولیه آزمایشی یک چندپره در سال ۱۹۰۷ توسط دو برادر فرانسوی بنام شده پرنده آنها موفق به پرواز به صورت عمودی شد؛ ولی پرنده تا ارتفاع دو فوت بیشتر پرواز نکرد. پرواز انجام شده یک پرواز آزاد آنبود و پرنده به کمک چهار مرد ثابت نگه داشته شده بود [۱]. بعد از آن ساخت بالگرد چهار پروانه ای به سال ۱۹۲۰ میلادی برمی گردد. در آن سال یک مهندس فرانسوی به نام شاخت بالگرد چهار پروانه ای بالگرد چهار پره را اختراع کرد و مسافت 79 متر را با چهار پرواز کرد و در همان سال او مسافت یک کیلومتر را در مدت هفت دقیقه و چهل ثانیه پرواز کرد [۲].

 $^{^{1}}$ Quadcopter

²Free Flight

در سال ۱۹۲۲ در آمریکا George de Bothezata موفق به ساخت و تست تعدادی چهارپره برای ارتش شد که قابلیت کنترل و حرکت در سه بعد را داشت، ولی پرواز با آن بسیار سخت بود.

در سالهای اخیر توجه مراکز دانشگاهی به طراحی و ساخت پهپادهای چهارپره جلب شدهاست و مدلهای مختلفی در دانشگاه استنفورد و کورنل ساخته شده است و به تدریج رواج یافتهاست [۳].

از حدود سال ۶۰۰۶ كواد كوپترها شروع به رشد صنعتى بهصورت وسايل پرنده بدون سرنشين نمودند.

۱-۲ تعریف مسئله

مسئلهای که در این پروژه بررسی می شود، کنترل وضعیت سه درجه آزادی استند آزمایشگاهی چهارپره با استفاده از روش کنترل خطی مربعی مبتنی بر بازی دیفرانسیلی است. این استند آزمایشگاهی شامل یک چهارپره است که از مرکز توسط یک اتصال به یک پایه وصل شده است. در این صورت، تنها وضعیت (زوایای رول⁷، پیچ⁷ و یاو^۵) چهارپره تغییر کرده و فاقد حرکت انتقالی است. همچنین می توان با مقید کردن چرخش حول هر محور ، حرکات رول، پیچ و یاو پرنده را به صورت مجزا و یا با یکدیگر بررسی کرد. استند آزمایشگاهی سه درجه آزادی چهارپره در شکل -7 نشان داده شده است.



شکل ۱-۱: استند سه درجه آزادی چهارپره آزمایشگاه [۴]

³Roll

⁴Pitch

⁵Yaw

با توجه به شکل مرکز جرم این استند بالاتر از مفصل قرار دارد که میتوان آن را بهصورت آونگ معکوس در نظر گرفت. بنابراین سیستم بدون حضور کنترل کننده ناپایدار است. این سیستم دارای چهار ورودی مستقل (سرعت چرخش پرهها) و سه خروجی زاویه ای اویلر (ψ, θ, ϕ) است. در مدل سازی این استند عدم قطعیت وجود دارد، اما با توجه به کنترل کننده مورد استفاده میتوان این عدم قطعیت را بهصورت اغتشاش در نظر گرفت و سیستم را به خوبی کنترل کرد. در پایان این کنترل کننده با کنترل کننده تناسبی-انتگرالی-مشتقی و کنترل کننده رگلاتور مربعی خطی مقایسه خواهد شد.

۱-۲-۱ ساختار بالگرد

چهارپرهها همانند انواع دیگر وسایل پرنده از ایجاد اختلاف فشار در اتمسفر پیرامون خود برای بلند شدن و حرکت در هوا استفاده میکنند. همان طور که بالگردها به کمک پره اصلی این اختلاف فشار را ایجاد میکنند و نیروی برآی خود را تأمین میکنند. به دلیل وجود نیروی عمل و عکس العمل در بالگردها، پس از اینکه پره اصلی شروع به چرخش میکند با برخورد مولکولهای هوا به این پره و وجود عکس العمل، یک نیرویی با جهت مخالف جهت چرخش پره به پره و در ادامه به شفت متصل به پره اعمال می شود (نیروی گشتاور) و این نیرو باعث چرخش بالگرد به دور خود می شود. حال برای حل این مشکل از پره دم بالگرد استفاده می شود تا نیرویی را تولید کند که مانع چرخش بالگرد به دور خود شود. حال اگر بالگرد به جای داشتن یک پره اصلی از دو پره اصلی که خلاف جهت یکدیگر بچرخند استفاده می نمود، به دلیل خنثی شدن دو نیروی گشتاور توسط یکدیگر، دیگر بالگرد به دور خود نمی چرخید. مانند بالگردهای شینوک که نمایی از آن در شکل 1-7 آورده شده راحت تر می توان به ساختار چهارپره ها اشاره نمود.

⁶PID (Proportional–Integral–Derivative)

 $^{^7\}mathrm{LQR}$ (Linear Quadratic Regulator)

⁸Thrust

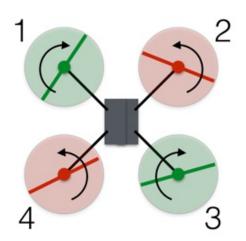
⁹Boeing CH-47 Chinook



شكل ١-٢: بالگرد شينوك [۵]

۱-۲-۲ ساختار چهارپره

چهارپرهها با بهرهگیری از چهار موتور و پره مجزا و چرخش دو به دو معکوس این موتورها نیروی گشتاورهای ایجاد شده را خنثی میکنند و همچنین اختلاف فشار لازم جهت ایجاد نیروی برآ را تأمین میکنند.



شکل ۱-۳: جهت چرخش پرههای چهارپره [۶]

نحوه ایجاد فرامین کنترلی در چهارپرهها به این صورت است که برای تغییر ارتفاع از کم یا زیاد کردن سرعت چرخش همه موتورها استفاده میشود و باعث کمتر یا زیاد تر شدن نیروی برآ میشود. برای چرخش چهارپره به دور خود و بهصورت درجا، دو پره هم جهت با سرعت کمتر و دو پره هم جهت دیگر با سرعت بیشتر می چرخند و نیروی گشتاور به یک سمت ایجاد میشود و نیروی برآ همانند قبل است (زیرا دو پره با سرعت کمتر و دو پره دیگر به همان نسبت با سرعت بیشتر می چرخند) لذا چهارپره در ارتفاع ثابت به دور خود می چرخد. برای حرکت چهارپرهها در جهتهای مختلف (عقب، جلو، چپ و راست) توسط کم و زیاد کردن سرعت موتورها چهارپره را از حالت افقی خارج کرده و باعث حرکت آن می شوند.

۱-۳ نظریه بازی

نظریه بازی با استفاده از مدلهای ریاضی به تحلیل روشهای همکاری یا رقابت موجودات منطقی و هوشمند میپردازد. نظریه بازی، شاخهای از ریاضیات کاربردی است که در علوم اجتماعی و به ویژه در اقتصاد، زیست شناسی، مهندسی، علوم سیاسی، روابط بینالملل، علوم رایانه، بازاریابی و فلسفه مورد استفاده قرار میگیرد. نظریه بازی در تلاش است تا به وسیلهی ریاضیات، رفتار را در شرایط راهبردی یا در یک بازی که در آن موفقیت فرد در انتخاب کردن، وابسته به انتخاب دیگران میباشد، برآورد کند.

۱-۳-۱ تاریخچه نظریه بازی

در سال ۱۹۹۴ جان فوربز نش به همراه جان هارسانی و راینهارد سیلتن به خاطر مطالعات خلاقانهی خود در زمینهی نظریه بازی، برندهی جایزه نوبل اقتصاد شدند. در سالهای پس از آن نیز بسیاری از برندگان جایزهی نوبل اقتصاد از میان متخصصین نظریه بازی انتخاب شدند. آخرین آنها، ژان تیرول فرانسوی است که در سال ۱۹۴ ۲۰ این جایزه را کسب کرد [۷].

۱ – ۳ – تعادل نش

پژوهشها در این زمینه اغلب بر مجموعهای از راهبردهای شناخته شده به عنوان تعادل در بازیها استوار است. این راهبردها به طور معمول از قواعد عقلانی به نتیجه میرسند. مشهورترین تعادلها، تعادل نش است. در نظریه بازی، تعادل نش (به نام جان فوربز نش، که آن را پیشنهاد کرد) راه حلی از نظریه بازی است

که شامل دو یا چند بازیکن است، که در آن فرض بر آگاهی هر بازیکن به راهبرد تعادل دیگر بازیکنان است. بر اساس نظریهی تعادل نش، اگر فرض کنیم در هر بازی با استراتژی مختلط، بازیکنان به طریق منطقی و معقول راهبردهای خود را انتخاب کنند و به دنبال حد اکثر سود در بازی هستند، دست کم یک راهبرد برای به دست آوردن بهترین نتیجه برای هر بازیکن قابل انتخاب است و چنانچه بازیکن راهکار دیگری به غیر از آن را انتخاب کند، نتیجهی بهتری به دست نخواهد آورد.

فصل ۲

بازى ديفرانسيلي

در این قسمت به خلاصهای از بازی دیفرانسیلی پرداخته شده است. تمامی توضیحات و روابط از منبع [۸] آورده شده است. در این فصل حالت حلقهباز و حالت همراه با بازخورد بررسی می شود. این پروژه حالت دو بازیکن را بررسی می کند. در این مسئله فرض شده که تابع هزینه برای هر بازیکن به فرم مربعی است. هدف اصلی کم کردن تابع هزینه برای بازیکنان است. تابع هزینه به فرم رابطه (Y-1) نوشته می شود.

$$(1-1)$$

$$J_i(u_1, u_2) = \int_0^T \left(\boldsymbol{x}^{\mathrm{T}}(t) \boldsymbol{Q}_i \boldsymbol{x}(t) + \boldsymbol{u_i}^{\mathrm{T}}(t) \boldsymbol{R}_{ii} \boldsymbol{u_i}(t) + \boldsymbol{u_j}^{\mathrm{T}}(t) \boldsymbol{Q}_{ij} \boldsymbol{u_j}(t) \right) dt + \boldsymbol{x}^{\mathrm{T}}(T) \boldsymbol{H}_i \boldsymbol{x}(T)$$

 $(\mathbf{R}_{ii}>0)$ در اینجا ماتریسهای \mathbf{R}_{ii} ، \mathbf{Q}_{i} و \mathbf{H} متقارن فرض شده اند و ماتریس \mathbf{R}_{ii} به صورت مثبت معین \mathbf{R}_{ii} ، و راینجا میکستم به فرم فرض شده است. دینامیک سیستم تحت تاثیر هر دو بازیکن قرار میگیرد. در اینجا دینامیک سیستم به فرم رابطه $(\mathbf{Y}-\mathbf{Y})$ در نظر گرفته شده است.

$$\dot{x}(t) = Ax(t) + B_1u_1(t) + B_2u_2(t), \quad x(0) = x_0$$
 (Y-Y)

در رابطه $(\Upsilon-\Upsilon)$ ، u_1 برابر با تلاش کنترلی بهینه بازیکن اول است. در اینجا ممکن است تلاش کنترلی بازیکن اول موجب دور شدن بازیکن دوم از هدف شود و یا برعکس. این پروژه حالت همکاری دو بازیکن را بررسی نمیکند و دو بازیکن در تلاش برای کم کردن تابع هزینه خود و زیاد کردن تابع هزینه بازیکن مقابل هستند.

¹Opne Loop

²Feedback

۱-۲ بازی حلقهباز

در این حالت فرض شده است که تمامی بازیکنان در زمان $t \in [0,T]$ فقط اطلاعات شرایط اولیه و مدل سیستم را دارند. این فرض به این صورت تفسیر می شود که دو بازیکن همزمان حرکت خود را در انتخاب می کنند. در این حالت امکان هماهنگی بین دو بازیکن وجود ندارد. تعادل نش در ادامه تعریف شده است.

قضیه ی 1-1 به مجموعه ای از حرکات قابل قبول (u_1^*,u_2^*) یک تعادل نش برای بازی میگویند اگر تمامی حرکات قابل قبول (u_1,u_2) از نامساوی $(\mathbf{r}-\mathbf{r})$ پیروی کنند.

$$J_1(u_1^*, u_2^*) \leqslant J_1(u_1, u_2^*) \text{ and } J_2(u_1^*, u_2^*) \leqslant J_2(u_1^*, u_2)$$
 (Y-Y)

در اینجا قابل قبول بودن بهمعنی آن است که $u_i(.)$ به یک مجموعه محدود حرکات تعلق دارد، این مجموعهی حرکات که بستگی به اطلاعات بازیکنان از بازی دارد، مجموعهای از راهبردهایی است که بازیکنان ترجیح میدهند برای کنترل سیستم انجام دهند و سیستم $(\Upsilon-\Upsilon)$ باید یک جواب منحصر به فرد داشته باشد.

تعادل نش به گونهای تعریف می شود که هیچ یک از بازیکنان انگیزه ی یک طرفه برای انحراف از بازی ندارند. قابل ذکر است که نمی توان انتظار داشت که یک تعادل نش منحصر به فرد وجود داشته باشد. به هر حال به راحتی می توان تایید کرد که حرکات (u_1^*, u_2^*) یک تعادل نش برای بازی با تابع هزینه J_i , (i=1,2)

برای سادگی از نمادسازی $m{S}_i:=m{B}_im{R}_{ii}^{-1}m{B}_i^{\mathrm{T}}$ استفاده شدهاست. در اینجا فرض شده است که زمان T محدود است.

قضیهی Y-Y ماتریس M را در نظر بگیرید:

$$M := egin{bmatrix} A & -S_1 & -S_2 \ -Q_1 & -A^{ ext{T}} & 0 \ -Q_2 & 0 & -A^{ ext{T}} \end{bmatrix}$$
 (Y-Y)

فرض شده است که دو معادله دیفرانسیلی ریکاتی $(Y-\Delta)$ ، در بازه [0,T] جواب متقارن دارند.

$$\dot{\boldsymbol{K}}_{\boldsymbol{i}}(t) = -\boldsymbol{A}^{\mathrm{T}}\boldsymbol{K}_{\boldsymbol{i}}(t) - \boldsymbol{K}_{\boldsymbol{i}}(t)\boldsymbol{A} + \boldsymbol{K}_{\boldsymbol{i}}(t)\boldsymbol{S}_{\boldsymbol{i}}\boldsymbol{K}_{\boldsymbol{i}}(t) - \boldsymbol{Q}_{\boldsymbol{i}}, \quad \boldsymbol{K}_{\boldsymbol{i}}(T) = \boldsymbol{H}, \quad i = 1, 2 \text{ (a-Y)}$$

پس بازی دیفرانسیل خطی درجه دوم دو نفره تعادل نش حلقهباز در هر شرایط اولیه X_0 دارد اگر ماتریس

$$m{H}(T) := egin{bmatrix} m{I} & 0 & 0 \end{bmatrix} e^{-m{M}T} egin{bmatrix} m{I} \\ m{H_1} \\ m{H_2} \end{bmatrix}$$
 (9-1)

قابلیت معکوس شدن را داشته باشد.

در معادلات بالا تلاش کنترلی برای هر بازیکن به فرم رابطه ۲-۷ تعریف شده است.

$$\boldsymbol{u_1}(t) = -\boldsymbol{R_{ii}} \boldsymbol{B_i}^{\mathrm{T}} \boldsymbol{x}(t) \tag{V-Y}$$

در آخر با استفاده از قضیه ۲-۲ با حل دو معادله کوپل ریکاتی دیفرانسیلی میتوان به جواب رسید.

$$\dot{K}_1 = -A^{\mathrm{T}}K_1 - K_1A - Q_1 + K_1S_1K_1 + K_1S_2K_2; \quad K_1(T) = H_1$$
 (A-Y)

$$\dot{K}_2 = -A^{\mathrm{T}}K_2 - K_2A - Q_2 + K_2S_2K_2 + K_2S_1K_1; \quad K_2(T) = H_2$$
 (9-7)

 $^{^3}$ the two player linear quadratic differential game

۲-۲ بازی همراه با بازخورد

تفاوت بازی همراه با بازخورد با بازی حلقهباز در این است که بازیکنان در هر لحظه از بازی بازخورد می گیرند و متناسب با بازخورد رفتار میکنند. این بازخورد ممکن است باعث شود یک بازیکن انگیزه پیدا کند که از بازی انحراف پیدا کند در حالی که این اتفاق در بازی حلقهباز رخ نمی دهد. این اتفاق منجر به یک راه حل تعادلی دیگر می شود. از طرف دیگر راه حل تعادلی نباید در طول بازی خودش را با بازکنان سازگار کند.

با توجه به اینکه سیستم خطی است، میتوان استدلال کرد که حرکات تعادل به صورت تابعی خطی از وضعیت سیستم است. این بدین مفهوم است که تعادل نش باید در فضای ذکر شده باشد. فضای راهبردی به فرم رابطه ۲-۱۰

$$\boldsymbol{\Gamma_i^{lfb}}:=\{\boldsymbol{u_i}(0,T)|\boldsymbol{u_i}(t)=\boldsymbol{F_i}(t)\boldsymbol{x}(t),\ i=1,2\} \tag{1} \circ - \Upsilon)$$

تعریف میشود. در رابطه $F_i(.)$ ۱۰-۲ قسمتی از یک تابع است. حرکات تعادل نش $F_i(.)$ در فضای استراتژی $\Gamma_1^{lfb} imes \Gamma_2^{lfb}$ است.

قضیهی $\mathbf{r-r}$ مجموعهی حرکات کنترلی $\mathbf{r}(t) = \mathbf{r}(t) \mathbf{r}(t)$ تشکیل شدهاست از بازخورد خطی تعادل نش اگر

$$J_1({m u_1}^*,{m u_2}^*)\leqslant J_1({m u_1},{m u_2}^*) \ {
m and} \ J_2({m u_1}^*,{m u_2}^*)\leqslant J_2({m u_1}^*,{m u_2})$$

برای هر $\Gamma_i^{lfb} \in \Gamma_i^{lfb}$ برای هر

قضیهی ۲-۲ بازی دیفرانسیلی خطی درجه دوم دو نفره برای هر شرایط اولیه، تعادل نش خطی بازخورد دارد اگر و فقط اگر مجموعه معادلات کوپل ریکاتی

⁴The Feeback Game

$$\begin{split} \dot{\boldsymbol{K}}_{1}(t) &= -(\boldsymbol{A} - \boldsymbol{S_{2}}\boldsymbol{K_{2}}(t))^{\mathrm{T}}\boldsymbol{K_{1}}(t) - \boldsymbol{K_{1}}(t)(\boldsymbol{A} - \boldsymbol{S_{2}}\boldsymbol{K_{2}}(t)) + \boldsymbol{K_{1}}(t)\boldsymbol{S_{1}}\boldsymbol{K_{1}}(t) - \boldsymbol{Q_{1}} \\ \boldsymbol{K_{1}}(T) &= \boldsymbol{H_{1}} \end{split}$$

$$\dot{K}_{2}(t) = -(A - S_{1}K_{1}(t))^{T}K_{2}(t) - K_{2}(t)(A - S_{1}K_{1}(t)) + K_{2}(t)S_{2}K_{2}(t) - Q_{2}$$
 $K_{2}(T) = H_{2}$
(17-7)

در بازه زمانی $S_{12}=S_{21}=0$ فرض شده است). در این در بازه زمانی $S_{12}=S_{21}=0$ فرض شده است). در این حالت دارای تعادل منحصر به فرد است. حرکتهای تعادل به فرم رابطه Y است.

$$\boldsymbol{u_i}^*(t) = -\boldsymbol{R_{ii}} \boldsymbol{B_i}^T \boldsymbol{K_i}(T) \boldsymbol{x}(T), \ i = 1, 2$$
 (15-7)

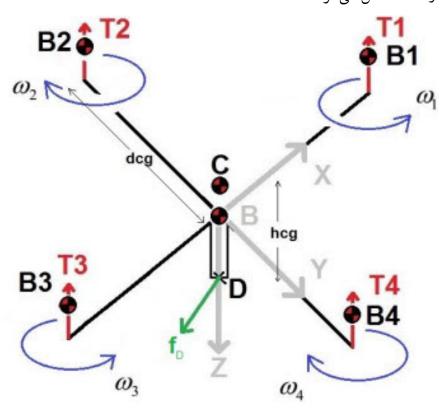
فصل ۳

مدلسازی چهارپره

در این فصل به مدلسازی استند چهارپره آزمایشگاهی پرداخته شده است. به این منظور، ابتدا فرضیات مربوط به مدلسازی چهارپره بیان می شود. سپس معادلات حاکم بر حرکات دورانی چهارپره بیان می شود. در ادامه به استخراج گشتاورهای خارجی اعمالی به استند شامل گشتاورهای آیرودینامیکی ناشی از پره، گشتاور نیروی تکیه گاه و گشتاورهای ناشی از اصطکاک بیرینگها پرداخته می شود. در گام بعد، معادله نهایی دینامیک دورانی استند استخراج می شود. سپس، فرم فضای حالت استند آزمایشگاهی استخراج می شود. لازم به توضیح است که فرم نهایی فضای حالت استند بدون در نظرگرفتن اصطکاک بیریناگ ها از منبع [۹] آورده شده است که در آن منبع، مدل استخراج شده با اعمال ورودی های و شرایط اولیه مختلاف اعتبار سنجی شده است.

۱-۳ فرضیات مدلسازی

شماتیک استند چهارپره در شکل Y-Y نشان داده شده است. به منظور استخراج معادلات حاکم بر سیستم، فرض می شود که چهارپره صلب و متقارن است. همچنین ماتریس گشتاور اینرسی چهارپره به صورت قطری در نظر گرفته می شود. مرکز ثقل سازه چهارپره روی نقطه B و مرکز ثقل هر یک از پرهها به همراه قسمت دوار موتور روی نقاط B_1 تا B_2 است. مبدأ دستگاه مختصات بدنی روی محل تقاطع بازوهای چهارپره یعنی نقطه B در نظر گرفته شده است. از آنجایی که مرکز ثقل پرهها بالاتر از مرکز ثقل سازه چهارپره است، مرکز ثقل کلی چهارپره جایی بین مرکز ثقل موتورها و سازه، یعنی نقطه X می گیرد. همچنین قابل ذکر است که نقطه X محل اتصال کلی استند چهارپره است. جهت مثبت محور X و X دستگاه مختصات بدنی به ترتیب در راستای بازوی مربوط به موتور X و X فرض می شود. همچنین جهت مثبت محور X با توجه به قانون دست راست حاصل می شود.



شکل ۳-۱: شماتیک استند چهاریره [۹]

۳-۲ معادله گشتاور

به منظور استخراج معادلات حاکم بر حرکت دورانی چهارپره، از قوانین نیوتن اویلر استفاده می شود. معادله دیفرانسیلی اویلر برای یک پرنده حول مرکز ثقل آن در دستگاه مختصات بدنی به صورت زیر بیان می شود [۰۰]:

$$\left[\dot{oldsymbol{\omega}}^{BI}
ight]^{B} = \left(\left[oldsymbol{J}
ight]^{B} - \left[oldsymbol{\Omega}^{BI}
ight]^{B} imes \left(\left[oldsymbol{J}
ight]^{B} \left[oldsymbol{\omega}^{BI}
ight]^{B} + \left[oldsymbol{I}_{R}
ight]^{B} + \left[oldsymbol{m}_{b}
ight]^{B}
ight)$$

$$(1-7)$$

در رابطه $\mathbf{7}-\mathbf{7}$ ، عبارت $\left[\dot{\omega}^{BI}\right]^B$ بیانگر بردار مشتق نرخهای زاویه ای چهارپره در دستگاه مختصات بدنی است. همچنین ماتریس $\left[\mathbf{J}\right]^B$ نشان دهنده گشتاورهای اینرسی چهارپره حول مرکز ثقل آن در دستگاه مختصات بدنی است که به دلیل تقارن چهارپره به صورت زیر درنظر گرفته می شود:

$$[\mathbf{J}]^B = \begin{bmatrix} J_{11} & 0 & 0 \\ 0 & J_{22} & 0 \\ 0 & 0 & J_{33} \end{bmatrix}$$
 (Y-Y)

در رابطه \mathbf{Y} - \mathbf{Y} ، پارامترهای J_{11} ، J_{12} و J_{22} و J_{13} و J_{22} ، پارامترهای اینرسی چهارپره حول محورهای \mathbf{Y}^B ، \mathbf{Y}^B و \mathbf{Y}^B دستگاه مختصات بدنی هستند. همچنین بردار \mathbf{I}_R در رابطه \mathbf{Y}^B در راستای محور تکانه زاویه ای پرهها در دستگاه مختصات بدنی است. ازآنجا که، تکانه زاویه ی پرهها در راستای محور \mathbf{Z}^B دستگاه مختصات بدنی است؛ در نتیجه \mathbf{I}_R به صورت زیر حاصل می شود:

$$\left[oldsymbol{I}_R
ight]^B = egin{bmatrix} 0 \ 0 \ l_R \end{bmatrix}$$
 (Y-Y)

در رابطه ی T^- دستگاه مختصات بدنی است که برهها در راستای محور Z^B دستگاه مختصات بدنی است که به صورت زیر حاصل می شود:

$$l_R = J_R \omega_d \tag{\mathcal{F-W}}$$

در رابطه ی * - * ، پارامتر J_R بیانگر ممان اینرسی هر یک از پرهها است. همچنین ω_d نشان دهنده تفاضل نسبی سرعتهای زاویه ای یرهها است که با توجه به شکل * - * به صورت زیر تعریف می شود:

$$\omega_d = -\omega_1 + \omega_2 - \omega_3 + \omega_4 \tag{2-7}$$

همچنین $[m_b]^B$ در رابطه $[m_b]^B$ برآیند گشتاورهای خارجی اعمالی به چهارپره، شامل گشتاورهای ناشی از آیرودینامیک پرهها و گشتاورهای ناشی از نیروی تکیهگاه است که در ادامه به آن پرداخته میشود.

۳-۲-۳ گشتاورهای ناشی از آیرودینامیک پرهها

آیرودینامیک پرهها باعث ایجاد نیروی برآ و درنتیجه گشتاورهای رول و پیچ ناشی از اختلاف نیروی برآ میشود. با استفاده از تفاضل نیروی برآی پرهها دو گشتاور رول و پیچ ایجاد میشود. با توجه به تئوری مومنتوم، نیروی برآی هر پره (T_i) از رابطهی زیر حاصل میشود [11]:

$$T_i = b\omega_i^2 \tag{ε-Υ}$$

در رابطه 7-7 و ω_i به ترتیب بیانگر فاکتور نیروی برآ و سرعت زاویهای هر پره است؛ بنابراین مطابق شکل 1-7 گشتاور رول حول محور X^B دستگاه مختصات بدنی از رابطه زیر حاصل می شود.

$$m_X^B = d_{cg}(T_2 - T_4) = d_{cg}b(\omega_2^2 - \omega_4^2)$$
 (Y-Y)

در رابطه Y-Y عبارت d_{cg} بیانگر فاصله مرکز هر پره از مرکز جرم چهارپره در راستای محور X^B دستگاه مختصات بدنی است. همچنین گشتاور پیچ حول محور Y^B دستگاه مختصات بدنی با توجه به شکل Y^B از رابطه زیر حاصل می شود:

$$m_Y^B = d_{cg}(T_1 - T_3) = d_{cg}b(\omega_1^2 - \omega_3^2)$$
 (A-T)

گشتاور یاو آیرودینامیکی از اختالف گشتاور ناشی از پسای پرهها ایجاد می شود؛ لذا جهت این گشتاور همواره در جهت مخالف چرخش پرهها است؛ بنابراین گشتاور یاو حول محور Z^B دستگاه مختصات بدنی با توجه به شکل Y^{-1} رابطه زیر حاصل می شود:

$$m_Z^B = d(\omega_1^2 - \omega_2^2 + \omega_3^2 - \omega_4^2)$$
 (9-7)

رابطه q-r عبارت d بیانگر فاکتور گشتاور پسای پرهها است. در نتیجه با توجه به معادلات q-r و q-r بردار گشتاورهای خارجی ناشی از آیرودینامیک پرهها در دستگاه مختصات بدنی به صورت زیر حاصل می شود:

$$[m_{A}]^{B} = \begin{bmatrix} m_{X}^{B} \\ m_{Y}^{B} \\ m_{Z}^{B} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} d_{cg}b(\omega_{2}^{2} - \omega_{4}^{2}) \\ d_{cg}b(\omega_{1}^{2} - \omega_{3}^{2}) \\ d(\omega_{1}^{2} - \omega_{2}^{2} + \omega_{3}^{2} - \omega_{4}^{2}) \end{bmatrix}$$

$$(\land \circ - \Upsilon)$$

۳-۲-۳ گشتاور ناشی از نیروی تکیهگاه

همانطور که در شکل $^{-1}$ مشاهده می شود، نیروی f_d که در نقطه ی D از طرق اتصال کلی به چهارپره وارد می شود، باعث ایجاد گشتاوری حول مرکز ثقل چهارپره می شود. به منظور مدل سازی گشتاور ناشی از این نیرو حول نقطه D ، لازم است ابتدا نیروی f_d استخراج شود. از انجایی که نقطه ی D منطبق بر مرکز ثقل چهارپره نیست؛ لذا معادله حرکت انتقالی برای نقطه اتصال D با استفاده از معادله انتقال یافته نیوتن (معادله گروبین) به صورت معادله زیر حاصل می شود [0,1]:

$$m_{tot} \left[D^{I} \boldsymbol{v}_{D}^{I} \right]^{B} = \left[\Sigma \boldsymbol{f} \right]^{B} - m_{tot} \left(\left[\boldsymbol{\Omega}^{BI} \right]^{B} \left[\boldsymbol{\Omega}^{BI} \right]^{B} \left[\boldsymbol{s}_{cd} \right]^{B} + \left[D^{I} \boldsymbol{\Omega}^{BI} \right]^{B} \left[\boldsymbol{s}_{cd} \right]^{B} \right) \quad \text{(11-7)}$$

در رابطه I در رابطه D^{I} مجموع جرم چهارپره و $D^{I}v_{D}^{I}$ مشتق دورانی سرعت نقطه D نسبت به قاب اینرسی در دستگاه مختصات بدنی است. همچنین $[\Sigma f]^{B}$ بیان کننده برآیند نیروهای وارده بر نقطه D و اینرسی در دستگاه مختصات D^{B} ماتریس پادمتقارن بردار سرعت زاویهای چهارپره نسبت به قاب اینرسی در دستگاه مختصات بدنی است. همچنین $[D^{I}\Omega^{BI}]^{B}$ نشان دهنده مشتق دورانی سرعت زاوی های چهارپره نسبت به قاب اینرسی معادله $[S_{cd}]^{B}$ بردار واصل از نقطه $[S_{cd}]^{B}$ به نقطه $[S_{cd}]^{B}$ است. با انتقال قاب بدنی به قاب اینرسی معادله $[S_{cd}]^{B}$ صورت زیر حاصل می شود:

$$m_{tot} \left[D^{B} \boldsymbol{v}_{D}^{I} \right]^{B} + m_{tot} \left[\boldsymbol{\Omega}^{BI} \right]^{B} \left[\boldsymbol{v}_{D}^{I} \right]^{B} = \left[\boldsymbol{\Sigma} \boldsymbol{f} \right]^{B} - m_{tot} \left(2 \left[\boldsymbol{\Omega}^{BI} \right]^{B} \left[\boldsymbol{\Omega}^{BI} \right]^{B} \left[\boldsymbol{s}_{cd} \right]^{B} + \left[D^{I} \boldsymbol{\Omega}^{BI} \right]^{B} \left[\boldsymbol{s}_{cd} \right]^{B} \right)$$

$$(17-7)$$

همچنین به دلیل اینکه سرعت محل اتصال چهارپره (نقطه D) صفر است؛ دو عبارت سمت چپ معادله -7 هر دو صفر هستند. در نتیجه معادله به صورت زیر ساده می شود.

$$\left[\Sigma \boldsymbol{f}\right]^{B} - m_{tot} \left(2 \left[\boldsymbol{\Omega}^{BI}\right]^{B} \left[\boldsymbol{\Omega}^{BI}\right]^{B} \left[\boldsymbol{s}_{cd}\right]^{B} + \left[\frac{d\boldsymbol{\Omega}^{BI}}{dt}\right]^{B} \left[\boldsymbol{s}_{cd}\right]^{B}\right) = 0 \tag{17-7}$$

عبارت $\left[\mathbf{\Sigma} oldsymbol{f}
ight]^B$ بیانگر مجموع نیروهای وارد بر چهارپره است که به صورت معادله زیر بیان می شود:

$$[\Sigma \boldsymbol{f}]^{B} = [\boldsymbol{f}_{D}]^{B} + [\boldsymbol{f}_{T}]^{B} + [\boldsymbol{f}_{G}]^{B}$$
(14-7)

در رابطه \mathbf{T} - \mathbf{T} ، بردار $[m{f}_D]^B$ مقدار نیروی اعمال شده توسط اتصال کلی در نقطه یD است. همچنین بردار $[m{f}_D]^B$ بیانگر مجموع نیروی برآی پرهها در دستگاه مختصات بدنی است که از رابطه زیر حاصل می شود:

$$\left[oldsymbol{f}_T
ight]^B = egin{bmatrix} 0 & & & & & & \\ 0 & & & & & & \\ T_1 + T_2 + T_3 + T_4 \end{bmatrix}$$

مقدار نیروی اعمال شده توسط اتصال کلی در نقطه ی D است. همچنین بردار $[f_G]^B$ بیانگر نیروی وزن چهارپره در دستگاه مختصات بدنی است که از رابطه زیر حاصل می شود:

$$\left[oldsymbol{f}_{G}
ight]^{B} = \left[oldsymbol{C}
ight]^{BL} \left[oldsymbol{f}_{G}
ight]^{L}$$
 (19-4)

در رابطه 8 - 8 ، ماتریس 18 10 انتقال از دستگاه مختصات تراز محلی 10 به دستگاه مختصات بدنی است. با جایگذاری روابط 8 - 10 ، 8 - 10 در 8 - 10 عبارت زیر برای نیروی تکیهگاهی حاصل می شود.

$$[f_D]^B = -[f_G]^B - [f_T]^B + m_{tot} \left\{ 2 \left[\Omega^{BI} \right]^B \left[\Omega^{BI} \right]^B [s_{cd}]^B + \left[\frac{d\Omega^{BI}}{dt} \right]^B [s_{cd}]^B \right\}$$
 (1V-Y)

سپس از حاصل ضرب نیروی تکیهگاه مدل شده در معادله ۳-۱۷ در بردار محل اثر آن، گشتاور ایجاد شده توسط نیروی اتصال کلی به صورت معادله زیر حاصل می شود:

$$\left[oldsymbol{m}_{D}
ight]^{B}=\left[oldsymbol{s}_{DC}
ight]^{B}\left(-\left[oldsymbol{f}_{G}
ight]^{B}-\left[oldsymbol{f}_{T}
ight]^{B}m_{tot}\left\{2\left[oldsymbol{\Omega}^{BI}
ight]^{B}\left[oldsymbol{\Omega}^{BI}
ight]^{B}\left[oldsymbol{s}_{cd}
ight]^{B}
ight\}
ight)$$
 (1A-Y)

در رابطه - ۱۸ بردار $[s_{DC}]^B$ بیانگر فاصلهی نقطهی D از مرکز ثقل چهاریره $[h_{cg})$ است که به صورت زیر بیان می شود:

$$\left[oldsymbol{s}_{DC}
ight]^{B} = egin{bmatrix} 0 \ 0 \ h_{cg} \end{bmatrix}$$
 (19-4)

در نتیجه با جمع گشتاورهای ناشی از نیروهای آیرودینامیک پرهها از معادله ۳-۱۰ و گشتاور ناشی از نیروی تکیهگاه از معادله ۳-۱۸، گشتاور خارجی کلی اعمالی به چهارپره به صورت معادله زیر حاصل میشود:

$$[\boldsymbol{m}_B]^B = [\boldsymbol{m}_A]^B + [\boldsymbol{m}_D]^B \tag{Y \circ -Y}$$

۳-۳ گشتاورهای ناشی از اصطکاک بیرینگها

هر یک از محورهای استند آزمایشگاهی بهوسیله بیرینگ بهیکدیگر متصل شدهاند. گشتاور ناشی ازاصطکاک بیرینگها در استند را میتوان بهصورت زیر مدل کرد [۱۲] :

$$[\boldsymbol{m}_f]^B = \begin{bmatrix} P_1 \mu_s r_x \\ P_2 \mu_s r_y \\ P_3 \mu_s r_z \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} P_1 \mu_k r_x \\ P_2 \mu_k r_y \\ P_3 \mu_k r_z \end{bmatrix}$$

$$(Y 1-Y)$$

در رابطه μ_s و μ_s نیروی عمودی وارد بر تکیهگاه هر یک از محورها، μ_s و μ_s بهترتیب ضریب اصطکاک ایستایی و دینامیکی بیرینگها و μ_s شعاع هر یک از بیرنگها است.

۳-۳-۱ استخراج معادله نهایی دینامیک دورانی

در این بخش، گشتاورهای خارجی چهارپره و تکانه زاویهای کلی پرهها در معادله دیفرانسیل اویلر جایگذاری شده و شکل نهایی معادله دیفرانسیل استند چهارپره حاصل می شود. با جایگذاری مقدار گشتاورهای اعمالی به چهارپره از معادله $- ^ 1$ در معادله $- ^ 1$ رابطه موردنیاز برای مدلسازی دینامیک دورانی استند بهصورت معادله زیر حاصل می شود:

$$\left[\frac{d\boldsymbol{\omega}^{BI}}{dt}\right]^{B} = \left(\left[\boldsymbol{J}\right]^{B}\right)^{-1} \left(-\left[\boldsymbol{\Omega}^{BI}\right] \times \left(\left[\boldsymbol{J}\right]^{B} \left[\boldsymbol{\omega}^{BI}\right]^{B} + \left[\boldsymbol{I}_{R}\right]^{B}\right) + \left[\boldsymbol{m}_{A}\right]^{B} + \left[\boldsymbol{s}_{DC}\right]^{B} \left(-\left[\boldsymbol{G}\right]^{B} - \left[\boldsymbol{T}\right]^{B} + \left[\boldsymbol{m}_{tot}\left\{2\left[\boldsymbol{\Omega}^{BI}\right]^{B} \left[\boldsymbol{\Omega}^{BI}\right]^{B} \left[\boldsymbol{s}_{cd}\right]^{B} + \left[\frac{d\boldsymbol{\Omega}^{BI}}{dt}\right]^{B} \left[\boldsymbol{s}_{cd}\right]^{B}\right\}\right)\right) \tag{YY-Y}$$

در رابطه $\frac{d\omega^{BI}}{dt}^{BI}$ بیانگر ماتریس پادمتقارن بردار مشتق سرعت زاویه ای بدنی $\left[\frac{d\Omega^{BI}}{dt}\right]^{B}$ بیانگر ماتریس پادمتقارن بردار مشتق سرعت زاویه ای بدنی است. جمله آخر در معادله فوق را میتوان به صورت زیر بازنویسی کرد:

$$m_{tot} \left[oldsymbol{s}_{DC}
ight]^R \left[oldsymbol{d} oldsymbol{\Omega}^{BI}
ight]^B \left[oldsymbol{s}_{CD}
ight]^R = m_{tot} \left[oldsymbol{s}_{DC}
ight]^R \left[oldsymbol{\dot{\omega}}^{BI}
ight]^B \qquad \qquad ext{(YT-Y)}$$

با جایگذاری معادله ۳-۲۲ در معادله ۳-۲۲ معادله زیر حاصل میشود:

$$\begin{bmatrix}
\frac{d\boldsymbol{\omega}^{BI}}{dt}
\end{bmatrix}^{B} \left(I - m_{tot} \left([\boldsymbol{J}]^{B}\right)^{-1} [\boldsymbol{s}_{DC}]^{B} [\boldsymbol{s}_{DC}]^{B}\right) = \\
\left([\boldsymbol{J}]^{B}\right)^{-1} \left(-\left[\boldsymbol{\Omega}^{BI}\right] \times \left([\boldsymbol{J}]^{B} [\boldsymbol{\omega}^{BI}]^{B} + [\boldsymbol{I}_{R}]^{B}\right) + \\
[\boldsymbol{m}_{A}]^{B} + [\boldsymbol{s}_{DC}]^{B} \left(-\left[\boldsymbol{F}_{g}\right]^{B} - [\boldsymbol{F}_{T}]^{B} + \\
m_{tot} \left\{2\left[\boldsymbol{\Omega}^{BI}\right]^{B} [\boldsymbol{\Omega}^{BI}]^{B} [\boldsymbol{s}_{cd}]^{B} + \left[\frac{d\boldsymbol{\Omega}^{BI}}{dt}\right]^{B} [\boldsymbol{s}_{cd}]^{B}\right\}\right)\right)$$
(74-7)

با سادهسازی رابطه ۲-۲۴ بردار سرعت زاویهای استند به صورت زیر حاصل میشود:

$$\begin{bmatrix} \frac{d\boldsymbol{\omega}^{BI}}{dt} \end{bmatrix}^{B} = a^{-1}b$$

$$a = I - m_{tot} \left([\boldsymbol{J}]^{B} \right)^{-1} [\boldsymbol{s}_{DC}]^{B} [\boldsymbol{s}_{DC}]^{B}$$

$$b = \left([\boldsymbol{J}]^{B} \right)^{-1} \left(- \left[\boldsymbol{\Omega}^{BI} \right] \times \left([\boldsymbol{J}]^{B} \left[\boldsymbol{\omega}^{BI} \right]^{B} + [\boldsymbol{I}_{R}]^{B} \right) + \left(\boldsymbol{\gamma} \boldsymbol{\Delta} - \boldsymbol{\gamma} \right) + \left(\boldsymbol{m}_{A} \right)^{B} + [\boldsymbol{s}_{DC}]^{B} \left(- [\boldsymbol{F}_{g}]^{B} - [\boldsymbol{F}_{T}]^{B} + \boldsymbol{m}_{tot} \left\{ 2 \left[\boldsymbol{\Omega}^{BI} \right]^{B} \left[\boldsymbol{\Omega}^{BI} \right]^{B} [\boldsymbol{s}_{cd}]^{B} + \left[\frac{d\boldsymbol{\Omega}^{BI}}{dt} \right]^{B} [\boldsymbol{s}_{cd}]^{B} \right\} \right) \right)$$

با جایگذاری معادلات T-T، T-T و T-C معادله مربوط به تکانه کلی پرهها، معادله T-C مربوط به برآی پره و معادله T-C، مؤلفههای بردار مشتق سرعت زاویهای چهارپره به صورت زیر حاصل می شود:

$$\begin{split} \dot{p} = & \frac{h_{cg}gm_{dot}\cos(\theta)\sin(\phi) + (J_{22} - J_{33} + 2m_{tot}h_{ch}^2)\,qr}{m_{tot}h_{cg}^2 + J_{11}} \\ & + \frac{bd_{cg}\left(\omega_2^2 - \omega_4^2\right) + qJ_R(\omega_1 - \omega_2 + \omega_3 - \omega_4) - \frac{p}{|p|}P_1\mu r_x}{m_{tot}h_{cg}^2 + J_{11}} \end{split} \tag{79-7}$$

$$\begin{split} \dot{q} = & \frac{h_{cg}gm_{dot}\sin(\theta) + (J_{33} - J_{11} + 2m_{tot}h_{ch}^2)\,pr}{m_{tot}h_{cg}^2 + J_{11}} \\ & + \frac{bd_{cg}\left(\omega_1^2 - \omega_3^2\right) - pJ_R(\omega_1 - \omega_2 + \omega_3 - \omega_4) - \frac{q}{|q|}P_2\mu r_y}{m_{tot}h_{cg}^2 + J_{11}} \end{split} \tag{YV-Y}$$

$$\dot{r} = \frac{pq(J_{11} - J_{22}) + d(\omega_1^2 - \omega_2^2 + \omega_3^2 - \omega_4^2) - \frac{r}{|r|} P_3 \mu r_z}{J_{33}} \tag{TA-T}$$

به منظور انتشار وضعیت دورانی چهاریره، از روش انتشار اویلر استفاده می شود. در این صورت [۱۰]:

$$\dot{\phi} = p + q\sin(\phi)\cos(\theta) + r\cos(\phi)\tan(\theta)$$
$$\dot{\theta} = q\cos(\phi) - r\sin(\phi)$$
$$\dot{\psi} = (q\sin(phi)) + r\cos(\phi))\sec(\theta)$$

۳-۳ استخراج فرم فضای حالت

به منظور استخراج فرم فضای حالت، متغیرهای حالت استند سه درجه آزادی چهارپره به صورت زیر تعریف می شود:

$$\begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ x_3 \\ x_4 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \phi \\ \theta \\ \psi \\ p \\ x_5 \\ x_6 \end{bmatrix} \qquad (\Upsilon9-\Upsilon)$$

معادلات ارائه شده به فرم زیر برای فضای حالت بازنویسی شدند:

$$\dot{x}_1 = x_4 + x_5 \sin(x_1) \tan(x_2) + x_6 \cos(x_1) \tan(x_2) \tag{Y \circ -Y}$$

$$\dot{x}_2 = x_5 \cos(x_1) - x_6 \sin(x_1)$$
 (TI-T)

$$\dot{x}_3 = (x_5 \sin(x_1) + x_6 \cos(x_1)) \sec(x_2)$$
 (TY-Y)

 $(\Upsilon\Upsilon-\Upsilon)$

$$\dot{x}_4 = A_1 \cos(x_2) \sin(x_1) + A_2 x_5 x_6 + A_3 \left(\omega_2^2 - \omega_4^2\right) + A_4 x_5 \left(\omega_1 - \omega_2 + \omega_3 - \omega_4\right) - \frac{x_4}{|x_4|} A_5$$

$$\dot{x}_5 = B_1 \sin(x_2) + B_2 x_4 x_6 + B_3 \left(\omega_1^2 - \omega_3^2\right) + B_4 x_4 \left(\omega_1 - \omega_2 + \omega_3 - \omega_4\right) - \frac{x_5}{|x_5|} B_5 \quad (\Upsilon\Upsilon-\Upsilon)$$

$$\dot{x}_6 = C_1 x_4 x_5 + C_2 \left(\omega_1^2 - \omega_2^2 + \omega_3^2 - \omega_4^2\right) - \frac{x_6}{|x_6|} C_3 \tag{$\Upsilon \Delta - \Upsilon$}$$

ثابتهای معادلات بالا به صورت زیر تعریف میشوند:

$$A_{1} = \frac{h_{cg}gm_{tot}}{m_{tot}h_{cg}^{2} + J_{11}} \qquad A_{2} = \frac{2m_{tot}h_{cg}^{2} + J_{22} - J_{33}}{m_{tot}h_{cg}^{2} + J_{11}} \qquad A_{3} = \frac{bd_{cg}}{m_{tot}h_{cg}^{2} + J_{11}} \qquad A_{4} = \frac{J_{R}}{m_{tot}h_{cg}^{2} + J_{11}}$$

$$A_{5} = \frac{m_{1}g\mu r_{x}}{m_{tot}h_{cg}^{2} + J_{11}}$$

$$B_{1} = \frac{h_{cg}gm_{tot}}{m_{tot}h_{cg}^{2} + J_{22}} \qquad B_{2} = \frac{-2m_{tot}h_{cg}^{2} - J_{11} + J_{33}}{m_{tot}h_{cg}^{2} + J_{22}} \qquad B_{3} = \frac{bd_{cg}}{m_{tot}h_{cg}^{2} + J_{22}} \qquad B_{4} = \frac{-J_{R}}{m_{tot}h_{cg}^{2} + J_{22}}$$

$$B_{5} = \frac{m_{2}g\mu r_{y}}{m_{tot}h_{cg}^{2} + J_{22}}$$

$$C_1 = \frac{J_{11} - J_{22}}{J_{33}}$$
 $C_2 = \frac{d}{J_{33}}$ $C_3 = \frac{m_3 g \mu r_z}{J_{33}}$

به منظور شبیه سازی ، پارامترهای استند به صورت جدول ۳-۱ درنظر گرفته شده است که مقدار پارامترهای استند آزمایشگاه است.

جدول ۳-۱: پارامترهای شبیهسازی استند چهارپره [۱۳]

مقدار پارامتر استند چهارپره	واحد	پارامتر
0.02839	$kg.m^2$	J_{11}
0.03066	$kg.m^2$	J_{22}
0.0439	$kg.m^2$	J_{33}
4.4398×10^{-5}	$kg.m^2$	J_R
1.074	kg	m_{tot}
1.272	kg	m_1
1.074	kg	m_2
1.693	kg	m_3
0.2	m	d_{cg}
0.02	m	h_{cg}
0.01	m	r_x
0.01	m	r_y
0.025	m	r_z
3.13×10^{-5}	1	b
3.2×10^{-6}	1	d
0.003	1	μ_s
0.002	1	μ_k
9.81	m/s^2	g

۳–۵ خطیسازی

با استفاده از فرم فضای حالت استخراج شده در بخش $\Upsilon-\Upsilon$ در این قسمت خطی سازی انجام شده است. در قسمت $\Upsilon-\Delta-\Upsilon$ به صورت چند ورودی و چند خروجی برای سرعت دورانی پرهها در RPM 2000 و حول نقطه صفر خطی سازی انجام شد. در قسمت $\Upsilon-\Delta-\Upsilon$ مسئله به صورت یک ورودی و یک خروجی خول نقطه صفر خطی سازی انجام شد. در این قسمت برای فازهای مختلف یک سیستم تک ورودی تک خروجی در نظر گرفته شده است و برای فازهای رول، پیچ و یاو مسئله حل شده است سپس از مجموع خروجی های بدست آمده خروجی کلی یعنی سرعت دورانی پرهها بدست آمده است.

¹MIMO (Multiple Input Multiple Output)

²SISO (Single Input Single Output)

۲-۵-۳ خطیسازی به فرم چند ورودی چند خروجی

در این قسمت با توجه به فضای حالت بدست آمده، چهارپره حول نقطه کار خطیسازی میشود.

$$\boldsymbol{a} = \begin{bmatrix} x_4 + x_5 \sin(x_1) \tan(x_2) + x_6 \cos(x_1) \tan(x_2) \\ x_5 \cos(x_1) - x_6 \sin(x_1) \\ (x_5 \sin(x_1) + x_6 \cos(x_1)) \sec(x_2) \\ A_1 \cos(x_2) \sin(x_1) + A_2 x_5 x_6 + A_3 (\omega_2^2 - \omega_4^2) + A_4 x_5 (\omega_1 - \omega_2 + \omega_3 - \omega_4) - \frac{x_4}{|x_4|} A_5 \\ B_1 \sin(x_2) + B_2 x_4 x_6 + B_3 (\omega_1^2 - \omega_3^2) + B_4 x_4 (\omega_1 - \omega_2 + \omega_3 - \omega_4) - \frac{x_5}{|x_5|} B_5 \\ C_1 x_4 x_5 + C_2 (\omega_1^2 - \omega_2^2 + \omega_3^2 - \omega_4^2) - \frac{x_6}{|x_6|} C_3 \end{bmatrix}$$

$$\boldsymbol{x} = \begin{bmatrix} \phi & \theta & \psi & p & q & r \end{bmatrix}^{\mathrm{T}}$$
 (٣۶-٣)

$$\boldsymbol{\omega} = \begin{bmatrix} \omega_1 & \omega_2 & \omega_3 & \omega_4 \end{bmatrix}^{\mathrm{T}}$$
 (TY-T)

برای خطی سازی از بسط تیلور استفاده شده است.

$$\delta \dot{x} = \frac{\partial a}{\partial x} \delta x + \frac{\partial a}{\partial \omega} \delta \omega$$
 (TA-T)

$$\dot{\boldsymbol{x}} = \begin{bmatrix} \delta \dot{x}_1 & \delta \dot{x}_2 & \delta \dot{x}_3 & \delta \dot{x}_4 & \delta \dot{x}_5 & \delta \dot{x}_6 \end{bmatrix}^{\mathrm{T}}$$
 (۲۹-۲)

$$\boldsymbol{A} = \frac{\partial \boldsymbol{a}}{\partial \boldsymbol{x}} = \begin{bmatrix} \frac{\partial a_1}{\partial x_1} & \frac{\partial a_1}{\partial x_2} & \frac{\partial a_1}{\partial x_3} & \frac{\partial a_1}{\partial x_4} & \frac{\partial a_1}{\partial x_5} & \frac{\partial a_1}{\partial x_6} \\ \frac{\partial a_2}{\partial x_1} & \frac{\partial a_2}{\partial x_2} & \frac{\partial a_2}{\partial x_3} & \frac{\partial a_2}{\partial x_4} & \frac{\partial a_2}{\partial x_5} & \frac{\partial a_2}{\partial x_6} \\ \frac{\partial a_3}{\partial x_1} & \frac{\partial a_3}{\partial x_2} & \frac{\partial a_3}{\partial x_3} & \frac{\partial a_3}{\partial x_4} & \frac{\partial a_3}{\partial x_5} & \frac{\partial a_3}{\partial x_6} \\ \frac{\partial a_4}{\partial x_1} & \frac{\partial a_4}{\partial x_2} & \frac{\partial a_4}{\partial x_3} & \frac{\partial a_4}{\partial x_4} & \frac{\partial a_4}{\partial x_5} & \frac{\partial a_5}{\partial x_6} \\ \frac{\partial a_5}{\partial x_1} & \frac{\partial a_5}{\partial x_2} & \frac{\partial a_5}{\partial x_3} & \frac{\partial a_5}{\partial x_4} & \frac{\partial a_5}{\partial x_5} & \frac{\partial a_5}{\partial x_6} \\ \frac{\partial a_6}{\partial x_1} & \frac{\partial a_6}{\partial x_2} & \frac{\partial a_6}{\partial x_3} & \frac{\partial a_6}{\partial x_4} & \frac{\partial a_6}{\partial x_5} & \frac{\partial a_6}{\partial x_6} \\ \frac{\partial a_6}{\partial x_1} & \frac{\partial a_6}{\partial x_2} & \frac{\partial a_6}{\partial x_3} & \frac{\partial a_6}{\partial x_4} & \frac{\partial a_6}{\partial x_5} & \frac{\partial a_6}{\partial x_6} \end{bmatrix}$$

$$\frac{\partial \mathbf{a}}{\partial x_{1}} = \begin{bmatrix}
x_{5} \cos(x_{1}) \tan(x_{2}) - x_{6} \sin(x_{1}) \tan(x_{2}) \\
-x_{6} \cos(x_{1}) - x_{5} \sin(x_{1}) \\
\frac{x_{5} \cos(x_{1}) - x_{6} \sin(x_{1})}{\cos(x_{2})} \\
A_{1} \cos(x_{1}) \cos(x_{2})
\end{bmatrix}$$
(*1-**)

$$\frac{\partial \mathbf{a}}{\partial x_2} = \begin{bmatrix}
\frac{x_6 \cos(x_1)}{\cos(x_2)^2} + \frac{x_5 \sin(x_1)}{\cos(x_2)^2} \\
0 \\
\frac{\tan(x_2) (x_6 \cos(x_1) + x_5 \sin(x_1))}{\cos(x_2)} \\
-A_2 \sin(x_1) \sin(x_2) \\
B_1 \cos(x_2) \\
0
\end{bmatrix}$$
(*Y-Y)

$$\frac{\partial \boldsymbol{a}}{\partial x_3} = \begin{bmatrix} 0\\0\\0\\0\\0\\0 \end{bmatrix} \tag{47-7}$$

$$\frac{\partial \boldsymbol{a}}{\partial x_4} = \begin{bmatrix}
0 \\
0 \\
0 \\
B_2 x_6 + B_4 (\omega_1 - \omega_2 + \omega_3 - \omega_4) \\
C_1 x_5
\end{bmatrix}$$
(**F-**)

$$\frac{\partial \boldsymbol{a}}{\partial x_5} = \begin{bmatrix}
\sin(x_1) \tan(x_2) \\
\cos(x_1) \\
\frac{\sin(x_1)}{\cos(x_2)} \\
A_2 x_6 + A_4 (\omega_1 - \omega_2 + \omega_3 - \omega_4) \\
0 \\
C_1 x_4
\end{bmatrix}$$
(۴۵-۳)

$$\frac{\partial \boldsymbol{a}}{\partial x_6} = \begin{bmatrix}
\cos(x_1) \tan(x_2) \\
-\sin(x_1) \\
\frac{\cos(x_1)}{\cos(x_2)} \\
0 \\
B_2 x_4 \\
0
\end{bmatrix} \tag{49-47}$$

$$A = \begin{bmatrix} \frac{\partial \mathbf{a}}{\partial x_1} & \frac{\partial \mathbf{a}}{\partial x_2} & \frac{\partial \mathbf{a}}{\partial x_3} & \frac{\partial \mathbf{a}}{\partial x_4} & \frac{\partial \mathbf{a}}{\partial x_5} & \frac{\partial \mathbf{a}}{\partial x_6} \end{bmatrix}$$
 (**YY-Y**)

$$\boldsymbol{B} = \frac{\partial \boldsymbol{a}}{\partial \boldsymbol{\omega}} = \begin{bmatrix} \frac{\partial a_1}{\partial \omega_1} & \frac{\partial a_1}{\partial \omega_2} & \frac{\partial a_1}{\partial \omega_3} & \frac{\partial a_1}{\partial \omega_4} \\ \frac{\partial a_2}{\partial \omega_1} & \frac{\partial a_2}{\partial \omega_2} & \frac{\partial a_2}{\partial \omega_3} & \frac{\partial a_2}{\partial \omega_4} \\ \frac{\partial a_3}{\partial \omega_1} & \frac{\partial a_3}{\partial \omega_2} & \frac{\partial a_3}{\partial \omega_3} & \frac{\partial a_3}{\partial \omega_4} \\ \frac{\partial a_4}{\partial \omega_1} & \frac{\partial a_4}{\partial \omega_2} & \frac{\partial a_4}{\partial \omega_3} & \frac{\partial a_4}{\partial \omega_4} \\ \frac{\partial a_5}{\partial \omega_1} & \frac{\partial a_5}{\partial \omega_2} & \frac{\partial a_5}{\partial \omega_3} & \frac{\partial a_5}{\partial \omega_4} \\ \frac{\partial a_6}{\partial \omega_1} & \frac{\partial a_6}{\partial \omega_2} & \frac{\partial a_6}{\partial \omega_3} & \frac{\partial a_6}{\partial \omega_4} \end{bmatrix}$$

$$(\text{YA-Y})$$

۲-۵-۳ خطیسازی به فرم یک ورودی یک خروجی

در این قسمت با توجه به فضای حالت بدست آمده، چهاریره حول نقطه کار خطیسازی میشود.

$$\mathbf{a} = \begin{bmatrix} x_4 + x_5 \sin(x_1) \tan(x_2) + x_6 \cos(x_1) \tan(x_2) \\ x_5 \cos(x_1) - x_6 \sin(x_1) \\ (x_5 \sin(x_1) + x_6 \cos(x_1)) \sec(x_2) \\ A_1 \cos(x_2) \sin(x_1) + A_2 x_5 x_6 + A_3 (\omega_2^2 - \omega_4^2) + A_4 x_5 (\omega_1 - \omega_2 + \omega_3 - \omega_4) - \frac{x_4}{|x_4|} A_5 \\ B_1 \sin(x_2) + B_2 x_4 x_6 + B_3 (\omega_1^2 - \omega_3^2) + B_4 x_4 (\omega_1 - \omega_2 + \omega_3 - \omega_4) - \frac{x_5}{|x_5|} B_5 \\ C_1 x_4 x_5 + C_2 (\omega_1^2 - \omega_2^2 + \omega_3^2 - \omega_4^2) - \frac{x_6}{|x_6|} C_3 \end{bmatrix}$$

در این قسمت برای ساده سازی، ورودی مسئله را از سرعت دورانی به نیروهای تاثیرگذار در مودهای رول، پیچ و یاو تغیر داده شده است. این کار باعث می شود که مسئله از چند ورودی و چند خروجی به سه مسئله یک ورودی و یک خروجی تبدیل شود. نیروها به فرم رابطه $- \circ \Delta$ تعریف می شوند.

$$u_1 = \omega_2^2 - \omega_4^2, \quad u_2 = \omega_1^2 - \omega_3^2, \quad u_3 = \omega_1^2 - \omega_2^2 + \omega_3^2 - \omega_4^2$$
 ($\Delta \circ -\Upsilon$)

با توجه به اینکه سه نیرو در نظر گرفته شده و مسئله نیاز به چهار خروجی دارد یک نیروی دیگر نیز در نظر گرفته می شود که به فرم رابطه ۲-۵۱ است و مقدار آن به صورت ثابت و برابر با سرعت دورانی تمام پرهها در دور نامی یعنی RPM 2000 در نظر گرفته شده است.

$$u_4 = \omega_1^2 + \omega_2^2 + \omega_3^2 + \omega_4^2 \tag{(\Delta 1-T)}$$

در ادامه روابط $-\infty$ و $-\infty$ و $-\infty$ را در فضای حالت سیستم جایگزین میکنیم و برای سادگی قسمتهای ($\omega_1-\omega_2+\omega_3-\omega_4$) از معادلات حذف میکنیم.

فضاى حالت حديد:

$$\boldsymbol{a} = \begin{bmatrix} x_4 + x_5 \sin(x_1) \tan(x_2) + x_6 \cos(x_1) \tan(x_2) \\ x_5 \cos(x_1) - x_6 \sin(x_1) \\ (x_5 \sin(x_1) + x_6 \cos(x_1)) \sec(x_2) \\ A_1 \cos(x_2) \sin(x_1) + A_2 x_5 x_6 + A_3 u_1 \\ B_1 \sin(x_2) + B_2 x_4 x_6 + B_3 u_2 \\ C_1 x_4 x_5 + C_2 u_3 \end{bmatrix}$$

$$(\Delta Y - Y)$$

$$oldsymbol{x} = egin{bmatrix} \phi & heta & \psi & p & q & r \end{bmatrix}^{\mathrm{T}}$$
 (24-4)

$$oldsymbol{u} = egin{bmatrix} u_1 & u_2 & u_3 & u_4 \end{bmatrix}^{\mathrm{T}}$$
 (54-47)

برای خطی سازی از بسط تیلور استفاده شدهاست.

$$\delta \dot{x} = \frac{\partial a}{\partial x} \delta x + \frac{\partial a}{\partial u} \delta u$$
 (55-7)

$$\dot{\boldsymbol{x}} = \begin{bmatrix} \delta \dot{x}_1 & \delta \dot{x}_2 & \delta \dot{x}_3 & \delta \dot{x}_4 & \delta \dot{x}_5 & \delta \dot{x}_6 \end{bmatrix}^{\mathrm{T}}$$
 ($\Delta \mathcal{F}$ - \mathbf{Y})

$$\boldsymbol{A} = \frac{\partial \boldsymbol{a}}{\partial \boldsymbol{x}} = \begin{bmatrix} \frac{\partial a_1}{\partial x_1} & \frac{\partial a_1}{\partial x_2} & \frac{\partial a_1}{\partial x_3} & \frac{\partial a_1}{\partial x_4} & \frac{\partial a_1}{\partial x_5} & \frac{\partial a_1}{\partial x_6} \\ \frac{\partial a_2}{\partial x_1} & \frac{\partial a_2}{\partial x_2} & \frac{\partial a_2}{\partial x_3} & \frac{\partial a_2}{\partial x_4} & \frac{\partial a_2}{\partial x_5} & \frac{\partial a_2}{\partial x_6} \\ \frac{\partial a_3}{\partial x_1} & \frac{\partial a_3}{\partial x_2} & \frac{\partial a_3}{\partial x_3} & \frac{\partial a_3}{\partial x_4} & \frac{\partial a_3}{\partial x_5} & \frac{\partial a_3}{\partial x_6} \\ \frac{\partial a_4}{\partial x_1} & \frac{\partial a_4}{\partial x_2} & \frac{\partial a_4}{\partial x_3} & \frac{\partial a_4}{\partial x_4} & \frac{\partial a_4}{\partial x_5} & \frac{\partial a_4}{\partial x_6} \\ \frac{\partial a_5}{\partial x_1} & \frac{\partial a_5}{\partial x_2} & \frac{\partial a_5}{\partial x_3} & \frac{\partial a_5}{\partial x_4} & \frac{\partial a_5}{\partial x_5} & \frac{\partial a_5}{\partial x_6} \\ \frac{\partial a_6}{\partial x_1} & \frac{\partial a_6}{\partial x_2} & \frac{\partial a_6}{\partial x_3} & \frac{\partial a_6}{\partial x_4} & \frac{\partial a_6}{\partial x_5} & \frac{\partial a_6}{\partial x_6} \\ \frac{\partial a_6}{\partial x_1} & \frac{\partial a_6}{\partial x_2} & \frac{\partial a_6}{\partial x_3} & \frac{\partial a_6}{\partial x_4} & \frac{\partial a_6}{\partial x_5} & \frac{\partial a_6}{\partial x_6} \end{bmatrix}$$

$$\boldsymbol{B} = \frac{\partial \boldsymbol{a}}{\partial \boldsymbol{u}} = \begin{bmatrix} \frac{\partial a_1}{\partial u_1} & \frac{\partial a_1}{\partial u_2} & \frac{\partial a_1}{\partial u_3} & \frac{\partial a_1}{\partial u_4} \\ \frac{\partial a_2}{\partial u_1} & \frac{\partial a_2}{\partial u_2} & \frac{\partial a_2}{\partial u_3} & \frac{\partial a_2}{\partial u_4} \\ \frac{\partial a_3}{\partial u_1} & \frac{\partial a_3}{\partial u_2} & \frac{\partial a_3}{\partial u_3} & \frac{\partial a_3}{\partial u_4} \\ \frac{\partial a_4}{\partial u_1} & \frac{\partial a_4}{\partial u_2} & \frac{\partial a_4}{\partial u_3} & \frac{\partial a_4}{\partial u_4} \\ \frac{\partial a_5}{\partial u_1} & \frac{\partial a_5}{\partial u_2} & \frac{\partial a_5}{\partial u_3} & \frac{\partial a_5}{\partial u_4} \\ \frac{\partial a_6}{\partial u_1} & \frac{\partial a_6}{\partial u_2} & \frac{\partial a_6}{\partial u_3} & \frac{\partial a_6}{\partial u_4} \\ \frac{\partial a_6}{\partial u_1} & \frac{\partial a_6}{\partial u_2} & \frac{\partial a_6}{\partial u_3} & \frac{\partial a_6}{\partial u_4} \end{bmatrix}$$

$$(\Delta \Lambda - \Upsilon)$$

روابط بالا به فرم چند سیستم یک ورودی و چند خروجی نوشته شده است. آن را به یک ورودی و یک خروجی تبدیل میکنیم.

مود رول

$$\mathbf{A}_{roll} = \begin{bmatrix} \frac{\partial a_1}{\partial x_1} & \frac{\partial a_1}{\partial x_4} \\ \frac{\partial a_4}{\partial x_1} & \frac{\partial a_4}{\partial x_4} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ A_1 \cos(x_1) & 0 \end{bmatrix}$$
 (29-٣)

$$oldsymbol{B}_{roll} = egin{bmatrix} rac{\partial a_1}{\partial u_1} \ rac{\partial a_4}{\partial u_1} \end{bmatrix} = egin{bmatrix} 0 \ A_3 \end{bmatrix}$$
 (9 - 4)

مود پیچ

$$\mathbf{A}_{pitch} = \begin{bmatrix} \frac{\partial a_2}{\partial x_2} & \frac{\partial a_2}{\partial x_5} \\ \frac{\partial a_5}{\partial x_2} & \frac{\partial a_5}{\partial x_5} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ B_1 \cos(x_1) & 0 \end{bmatrix}$$
 (91-4)

$$m{B}_{pitch} = egin{bmatrix} rac{\partial a_2}{\partial u_2} \\ rac{\partial a_5}{\partial u_2} \end{bmatrix} = egin{bmatrix} 0 \\ B_3 \end{bmatrix}$$
 (۶۲-۳)

مود ياو

$$\mathbf{A}_{yaw} = \begin{bmatrix} \frac{\partial a_3}{\partial x_3} & \frac{\partial a_3}{\partial x_6} \\ \frac{\partial a_6}{\partial x_3} & \frac{\partial a_6}{\partial x_6} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ 0 & 0 \end{bmatrix}$$
 (۶۳-۳)

$$m{B}_{yaw} = egin{bmatrix} rac{\partial a_3}{\partial u_3} \\ rac{\partial a_6}{\partial u_3} \end{bmatrix} = egin{bmatrix} 0 \\ C_2 \end{bmatrix}$$
 (۶۴-۳)

استخراج سرعت دورانی پرهها از نیروها

چهار معادله و چهار مجهول:

$$\begin{split} u_1 &= \omega_2^2 - \omega_4^2 \\ u_2 &= \omega_1^2 - \omega_3^2 \\ u_3 &= \omega_1^2 - \omega_2^2 + \omega_3^2 - \omega_4^2 \\ u_4 &= \omega_1^2 + \omega_2^2 + \omega_3^2 + \omega_4^2 \end{split} \tag{$\it Fa-T})$$

جواب معادلات ٣-۶٥ به فرم رابطه ٣-۶۶ بدست ميآيد.

$$\omega_{1} = \sqrt{\frac{u_{4} + u_{3} + 2u_{2}}{4}}$$

$$\omega_{2} = \sqrt{\frac{u_{4} - u_{3} + 2u_{2}}{4}}$$

$$\omega_{3} = \sqrt{\frac{u_{4} + u_{3} + 2u_{2}}{4}}$$

$$\omega_{4} = \sqrt{\frac{u_{4} - u_{3} - 2u_{2}}{4}}$$
(99-Y)

فصل ۴

شبیه سازی در محیط سیمولینک

سیمولینک یک ابزار شبیه سازی همراه با نرم افزار متلب است. با استفاده از سیمولینک می توان رفتار یک سیستم را بدون نیاز به ساخت آن را تحلیل نمود. در نتیجه با استفاده از سیمولینک می توان علاوه بر صرفه جویی در هزینه و زمان به بررسی تأثیر اغتشاشات یا سایر عوامل ورودی بر عملکرد یک سیستم پرداخت. همچنین شبیه سازی سیستم ها این توانایی را در اختیار می گذارد تا عکس العمل یک سیستم در صورت تغییر پارامترهای ورودی آن به خوبی شناخته شود. سیمولینک به صورت یک کتابخانه در نرم افزار متلب عرضه شده است که شبیه سازی توسط بلوک های این کتابخانه به صورت دیاگرام های بلوکی انجام می شود.

¹Simulink

 $^{^2}$ MATLAB

۱-۴ طراحی مبتنی بر مدل

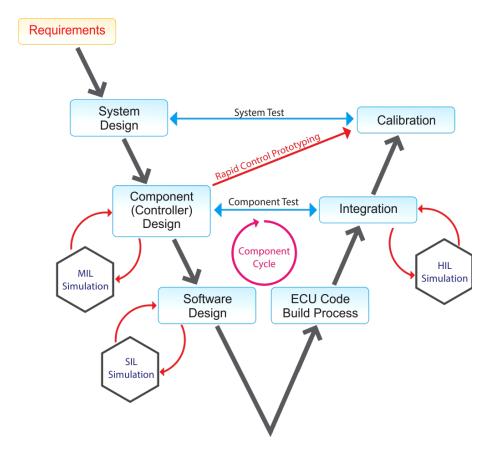
مراحل طراحی و پیادهسازی براساس دیاگرام v (v) طی میشود. با توجه بهاین دیاگرام، ابتدا سامانه دینامیکی در محیط نرمافزاری مدلسازی و کنترلکننده طراحی میشود. سپس، عملکرد کنترلکننده با استفاده از شبیهسازی نرمافزاری بررسی شده و اشکالات اولیه موجود برطرف میشود. در گام بعد، بهمنظور بررسی اثر نامعینیها، سادهسازیها و اشتباهات مدلسازی بر عملکرد کنترلکننده، شبیهسازی سختافزار در حلقه پلنت v انجام میشود. پس از تایید عملکرد کنترلکننده بهصورت نرمافزاری، کد آن بهکمک ابزار تولید خودکار کد نرمافزار سیمولینک تولید و روی آردوینو v پیادهسازی میشود. در این حالت، سختافزار کنترلکننده (برد آردوینو) مدل در حلقه شبیهسازی قرار میگیرد. در مرحله نهایی، برد آردوینو به پلنت حقیقی (استند سه درجه آزادی) وصل شده، بهصورت زمان حقیقی v خروجی حسگر را دریافت و فرمان کنترلی را به پلنت اعمال میکند.

³MIL (Model In the Loop)

⁴RCP (Rapid Control Prototyping)

⁵Arduino

 $^{^6}$ Real-Time



[14] V دیاگرام V

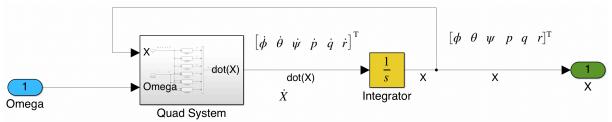
۲-۴ شبیه سازی استند سه درجه آزادی در محیط سیمولینک

این بخش به بررسی و شبیه سازی مدل دینامیکی استند سه درجه آزادی پرداخته شده است. در بخش (Υ - Υ) فرم فضای حالت استند چهار پره استخراج شد. در شبیه سازی نیز از همین روابط استخراج شده استفاده شده است. مدل شبیه سازی شده از استند (شکل Υ - Υ) دارای چهار ورودی سرعت دورانی موتورها و دارای سه خروجی زوایای رول (ϕ)، پیچ (θ)، یاو (ψ) و سه سرعت های زاویه ای Υ و Υ است.



شکل ۲-۲: مدل استند چهارپره شبیه سازی شده در سیمولینک و نمایش ورودی و خروجی های مدل

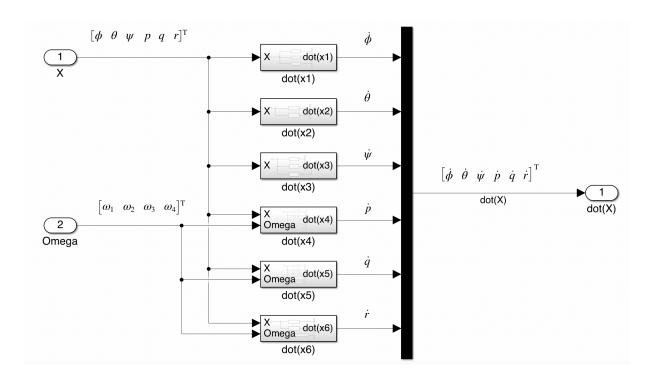
نمایی از داخل بلوک Quacopter 3DOF Nonlinear System در شکل (۳-۴) آورده شده است.



شکل ۲-۳: مدل استند چهارپره شبیه سازی شده در سیمولینک و نمایش ورودی و خروجی های مدل

بلوک (بلوک زرد رنگ) بلوک (بلوک زرد رنگ) بلوک انتگرالگیر (بلوک زرد رنگ) بلوک (بلوک زرد رنگ) در شکل (۳-۴) از خروجی آن بر اساس شرایط اولیه استند انتگرال گرفته می شود و خروجی مورد نیاز (و شکل (τ -۴) از خروجی آن بر اساس شرایط اولیه استند انتگرال گرفته می شود و خروجی مورد نیاز (و شکل (τ -۴) از خروجی آن بر اساس شرایط اولیه این و τ -۱ و τ -۱ و τ -۱ را می دهد.

داخل بلوک Quad System، شش بلوک دارد که بعضی از آنهای دارای ورودی X و بعضی از آنهای دارای ورودی X و بعضی از آنهای دارای ورودی X و ω هستند. مجموع خروحی این شش بلوک X است که برای بلوک Quad System نیز اشاره شد. نمایی از داخل بلوک Quad System در شکل (۲-۴) آورده شده است.



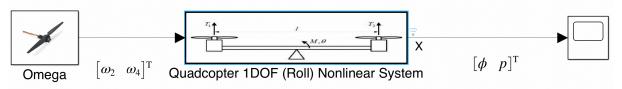
شکل ۴-۴: نمایی از داخل بلوک Quad System

۳-۴ شبیه سازی کانالهای مختلف استند سه درجه آزادی در محیط سیمولینک

در بخش (۲-۲) به شبیهسازی سه درجه آزادی استند چهارپره پرداخته شد. در این بخش به شبیهسازی کانالهای رول، پیج، یاو و رول-پیچ پرداخته میشود. برای شبیهسازی یک کانال فرض شده است سایر کانالها بسته شده اند و هیچگونه حرکتی در این کانالها وجود ندارد.

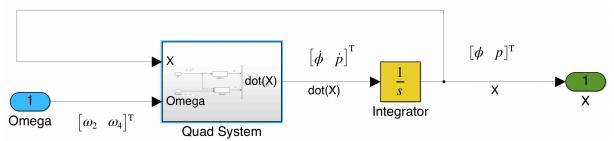
۴-۳-۴ شبیه سازی کانال رول در محیط سیمولینک

در بخش (Υ – α – γ) فرم فضای حالت کانالهای مختلف استند چهار پره بدست آمد در این بخش فرم فضای حالت کانال رول در سیمولینک شبیهسازی میشود. مدل شبیهسازی شده از استند (شکل Υ – α) دارای دو ورودی سرعت دورانی موتورهای دو و چهار و دارای یک خروجی زاویه ی رول (ϕ) و سرعت زاویه ای α



شکل ۲-۵: مدل کانال رول استند چهارپره شبیهسازی شده در سیمولینک و نمایش ورودی و خروجیها

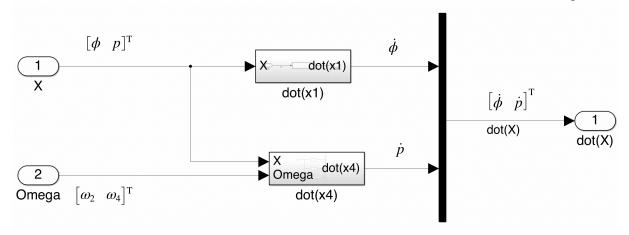
نمایی از داخل بلوک Quacopter 1DOF (Roll) Nonlinear System در شکل ((8-8)) آورده شده است.



شکل *-9: مدل کانال رول استند چهارپره شبیه سازی شده در سیمولینک و نمایش ورودی و خروجی ها بلوک \dot{X} (Quad System بلوک بانتگرالگیر (بلوک زرد رنگ) در شکل (؟؟) از خروجی آن بر اساس شرایط اولیه استند انتگرال گرفته می شود و خروجی مورد نیاز (زاویه

رول (ϕ) و سرعت زاویه ای (p) را می دهد.

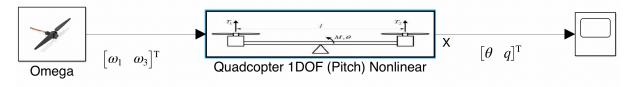
داخل بلوک Quad System، دو بلوک دارد که یکی از آنهای دارای ورودی X و دیگری دارای ورودی X و رودی دارای ورودی X و برای بلوک Quad System نیز اشاره شد. X و X است که برای بلوک Quad System نمایی از داخل بلوک Quad System در شکل (Y-Y) آورده شده است.



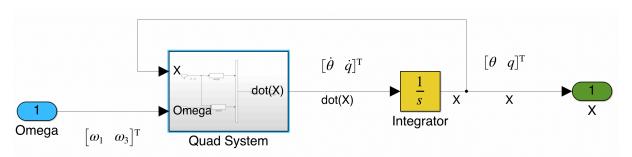
شکل ۲-۷: نمایی از داخل بلوک Quad System

۴-۳-۴ شبیه سازی کانال پیچ در محیط سیمولینک

در بخش $(\Upsilon-\Delta-\Upsilon)$ فرم فضای حالت کانالهای مختلف استند چهار پره بدست آمد در این بخش فرم فضای حالت کانال پیچ در سیمولینک شبیه سازی می شود. مدل شبیه سازی شده از استند (شکل $\Lambda-\Upsilon$) دارای دو ورودی سرعت دورانی موتورهای یک و سه و دارای یک خروجی زاویه ی پیچ (θ) و سرعت زاویه ای q است.



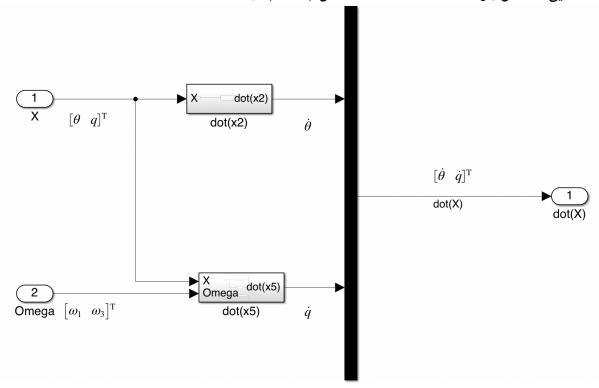
شکل ۴-۸: مدل کانال رول استند چهارپره شبیه سازی شده در سیمولینک و نمایش ورودی و خروجیها نمایی از داخل بلوک Quacopter 1DOF (Pitch) Nonlinear System در شکل (۹-۴) آورده شده است.



شکل ۴-۹: مدل کانال رول استند چهارپره شبیهسازی شده در سیمولینک و نمایش ورودی و خروجیها

بلوک (بلوک زرد رنگ) بلوک (بلوک زرد رنگ) بلوک انتگرالگیر (بلوک زرد رنگ) بلوک انتگرالگیر (بلوک زرد رنگ) در شکل (؟؟) از خروجی آن بر اساس شرایط اولیه استند انتگرال گرفته می شود و خروجی مورد نیاز (زاویه پیچ (θ) و سرعت زاویه ای (p) را می دهد.

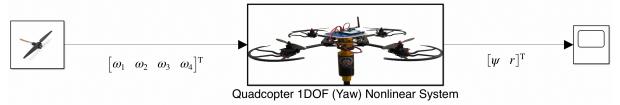
داخل بلوک Quad System، دو بلوک دارد که یکی از آنهای دارای ورودی X و دیگری دارای ورودی X و رودی Quad System در بلوک X است که برای بلوک Quad System، نیز اشاره شد. X و X است که برای بلوک Quad System در شکل (۲-۱۰) آورده شده است.



شکل ۴-۱۰: نمایی از داخل بلوک Quad System

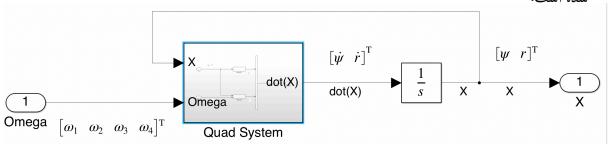
-7-۳ شبیه سازی کانال یاو در محیط سیمولینک

در بخش $(\Upsilon-\Delta-\Upsilon)$ فرم فضای حالت کانالهای مختلف استند چهار پره بدست آمد در این بخش فرم فضای حالت کانال رول در سیمولینک شبیهسازی می شود. مدل شبیهسازی شده از استند (شکل $\Upsilon-\Upsilon-1$) دارای چهار ورودی سرعت دورانی موتورها و دارای یک خروجی زاویه ی رول (ψ) و سرعت زاویه ای Υ است.



شكل ۴-۱۱: مدل كانال رول استند چهاريره شبيهسازي شده در سيمولينك و نمايش ورودي و خروجيها

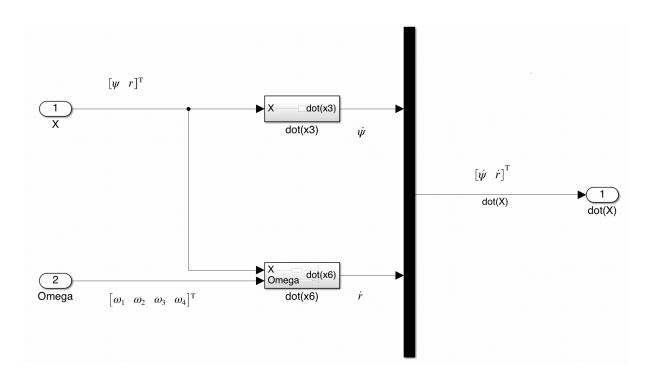
نمایی از داخل بلوک Quacopter 1DOF (Yaw) Nonlinear System در شکل (۱۲-۴) آورده شده است.



شکل ۴-۱۲: مدل کانال یاو استند چهارپره شبیهسازی شده در سیمولینک و نمایش ورودی و خروجیها

بلوک انتگرالگیر (بلوک زرد بلوک انتگرالگیر (بلوک انتگرالگیر (بلوک زرد بلوک) بلوک انتگرالگیر (بلوک زرد رنگ) در شکل (؟؟) از خروجی آن بر اساس شرایط اولیه استند انتگرال گرفته می شود و خروجی مورد نیاز (زاویه های یا و (ψ) و سرعت زاویه ای (v) را می دهد.

داخل بلوک Quad System، دو بلوک دارد که یکی از آنهای دارای ورودی X و دیگری دارای ورودی X و رودی Quad System در خروحی این دو بلوک \dot{X} است که برای بلوک Quad System، نیز اشاره شد. نمایی از داخل بلوک Quad System در شکل (۲–۱۳) آورده شده است.



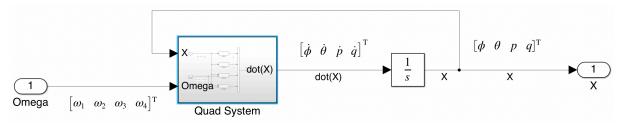
شکل ۴-۱۳: نمایی از داخل بلوک Quad System

۴-۳-۴ شبیه سازی کانال رول-پیچ در محیط سیمولینک

در بخش ($^{2}-^{2}$) فرم فضای حالت کانالهای مختلف استند چهار پره بدست آمد در این بخش فرم فضای حالت کانال رول در سیمولینک شبیه سازی می شود. فرم فضای حالت استند چهار پره استخراج شد. در شبیه سازی نیز از همین روابط استخراج شده استفاده شده است. مدل شبیه سازی شده از استند (شکل شبیه سازی نیز از همین روابط ستخراج شده استفاده شده است. مدل شبیه سازی شده از استند (شکل 2 دارای چهار ورودی سرعت دورانی موتورها و دارای دو خروجی زوایای رول (4) و پیچ (6) دو سرعتهای زاویه و 2 است.



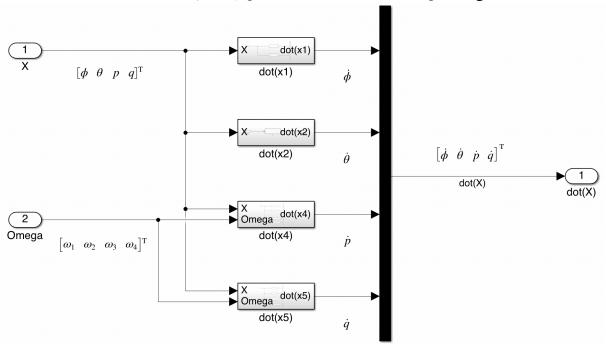
شکل ۲-۲: مدل کانال رول-پیچ استند چهارپره شبیه سازی شده در سیمولینک و نمایش ورودی و خروجی ها نمایی از داخل بلوک Quacopter 3DOF Nonlinear System در شکل (۲-۱۵) آورده شده است.



شکل ۲-۱۵: مدل کانال رول-پیچ استند چهارپره شبیهسازی شده در سیمولینک و نمایش ورودی و خروجیها

بلوک (بلوک زرد رنگ) بلوک Quad System بلوک بانتگرالگیر (بلوک زرد رنگ) بلوک انتگرالگیر (بلوک زرد رنگ) در شکل (۲–۱۵) از خروجی آن بر اساس شرایط اولیه استند انتگرال گرفته می شود و خروجی مورد نیاز (زاویه ای و (ϕ) و پیچ (θ) و سرعتهای زاویه ای (q) و (q) و سرعتهای زاویه ای (q) و بیچ (d) و سرعتهای زاویه ای (d) و بیچ (d) و بیچ (d) و سرعتهای زاویه ای (d) و بیچ (d) و بیگ و بیگ

داخل بلوک Quad System، چهار بلوک دارد که بعضی از آنهای دارای ورودی X و بعضی از آنهای دارای ورودی X و بعضی از آنهای دارای ورودی X و ستند. مجموع خروحی این شش بلوک X است که برای بلوک Quad System نیز اشاره شد. نمایی از داخل بلوک Quad System در شکل (۱۶–۴) آورده شده است.



شکل ۴-۱۶: نمایی از داخل بلوک Quad System

۴-۴ اصلاح پارامترهای شبیهسازی استند چهارپره

در بخش ()

مراجع

- [1] L. Sprekelmeyer. These We Honor: The International Aerospace Hall of Fame. 2006.
- [2] M. J. Hirschberg. A perspective on the first century of vertical flight. *SAE Transactions*, 108:1113–1136, 1999.
- [3] T. Lee, M. Leok, and N. H. McClamroch. Geometric tracking control of a quadrotor uav on se(3). In 49th IEEE Conference on Decision and Control (CDC), pages 5420–5425, 2010.
- [4] http://gcrc.sharif.edu. 3dof quadcopter, 2021. [Online; accessed November 2, 2021], Available at https://cutt.ly/yYMvhYv.
- [5] dreamstime. boeing ch chinook, 2021. [Online; accessed June 8, 2021], Available at https://cutt.ly/onRvD7x.
- [6] wired. the physics of drones, 2021. [Online; accessed June 8, 2021], Available at https://www.wired.com/2017/05/the-physics-of-drones/.
- [7] nobelprize.org. Jean tirole, 2021. [Online; accessed October 17, 2021], Available at https://www.nobelprize.org/prizes/economic-sciences/2014/tirole/facts/.
- [8] J. Engwerda. Linear quadratic differential games: An overview. Advances in Dynamic Games and their Applications, 10:37–71, 03 2009.
- [9] P. Abeshtan. Attitude control of a 3dof quadrotor stand using intelligent backstepping approach. *MSc Thesis* (*PhD Thesis*), 2016.

مراجع

[10] P. Zipfel. Modeling and Simulation of Aerospace Vehicle Dynamics. AIAA education series. American Institute of Aeronautics and Astronautics, 2000.

- [11] A. Sharifi. Real-time design and implementation of a quadcopter automatic landing algorithm taking into account the ground effect. *MSc Thesis* (*PhD Thesis*), 2010.
- [12] M. A. A. Bishe. Attitude control of a 3dof quadrotor stand using a heuristic nonlinear controller. January 2018.
- [13] E. Norian. Design of status control loops of a laboratory quadcopter mechanism and its pulverizer built-in using the automatic tool code generation. *MSc Thesis* (*PhD Thesis*), 2014.
- [14] Model-based design, 2021. [Online; accessed December 16, 2021], Available at https://www.pngegg.com/en/png-xdlhx.



Sharif University of Technology Department of Aerospace Engineering

Bachelor Thesis

LQDG Controler for 3DOF Quadcopter Stand

By:

Ali BaniAsad

Supervisor:

Dr. Nobahari

 $August\ 2021$