ロバスト性指標から捉えたドライバモデルの研究

太田 利夫*・伊藤 大記**・伊藤 良起***・高畑 健二****

(令和6年11月1日受付)

Research of driver model by the robust index

Toshio OTA, Daiki ITO, Yoshiki ITO, Kenji TAKAHATA

(Received November 1, 2024)

Abstract

Being many proposals for driver models in the previous research interpreted in various theory (torque control, steering angular velocity control, steering angle control, etc.) for research purposes. Generally, steering angle control has been widely used because the control input to the vehicle model (Plant model) is the steering angle. Additionally, nonlinear elements that cannot be formulated and dead time as a driver model are treated as remnants that cannot be explained by linear control theory. Furthermore, regarding the dead time of the driver model, in a driver model configured on the biomimetics of bat flight maneuver, the dead time is actively inserted into the control law, and is interpreted as a control element for determining the timing of course following. The motivation for this research was the idea that the concept of remnant can be interpreted as a disturbance on broad-definition in linear robust control (uncertainty that cannot be modeled by linear theory, for example, environmental fluctuations, modeling estimation errors, control input by nonlinearity of the actuator, observation noise, and fluctuations of the plant etc.).

In this research, we define remnant as a steering input disturbance[†] (stimulus) and would report the results of verifying whether the concept of remnant is equivalent to broadly defined disturbance in robust control theory returning to a mixed sensitivity problem using sensitivity and complementary sensitivity of the closed loop configured by the Driver In the Loop, which is a design index of robust control performance, and would report the practicality of proposal diver model.

†:In this research, the disturbance is not a general disturbance, as it functions as an override to the reference vehicle trajectory.

Key Words: Driver model, Sensitivity function, Complementary sensitivity function, Remnant, Input disturbance

^{*} 広島工業大学 工学部 知能機械工学科

^{**} 元 広島工業大学 工学部 知能機械工学科(現,株式会社マツダE&T)

^{****} 元 広島工業大学 工学部 知能機械工学科(現,三菱自動車エンジニアリング株式会社)

^{****} 元 広島工業大学 工学部 知能機械工学科

1. はじめに

従来からドライバモデルは、数多くの提案⁽¹⁾⁽²⁾⁽³⁾⁽⁴⁾⁽⁵⁾が あるが、それぞれ研究目的のため、いろいろな解釈(トル ク制御、操舵角速度制御、操舵角制御等)がされている. その中でもビークルモデルへの操作量が舵角であることか ら操舵角制御が多く用いられてきた.また、ドライバモデ ルとして定式化できない非線形要素および、むだ時間につ いて線形制御理論では説明できないものとしてレムナン ト⁽⁶⁾(remnant)として扱っている.さらに、ドライバモ デルのむだ時間について、コウモリの飛行行動におけるバ イオミメティクス(biomimetics)を規範モデルとして構 築したドライバモデル⁽⁷⁾においては、むだ時間を積極的に 制御則へ挿入することで、コース追従タイミングを図るた めの制御要素と解釈している.

このレムナントの概念は、線形ロバスト制御における広 義の外乱(環境の変動、モデリングの見積り誤差、アク チュエータ操作量の非線形性、観測雑音、制御対象の変動 など線形理論ではモデル化できない不確定性)と解釈する ことができるのではないかというアイデアが研究の動機で ある.

本研究はレムナントを操舵入力外乱(Stimulus[†])とし て扱い、ロバスト制御性能の設計指標である Driver In the Loop における閉ループの感度、相補感度特性による 混合感度問題⁽⁸⁾に帰着させることでレムナントの概念がロ バスト制御における広義の外乱と等価であるかを検証した 結果および、ドライバモデルとしての実用性を報告する.

本研究は、MBD (Model Based Design) 手法を適用し MATLAB[®]/Simulink[®]を MBD ツールとして使用した.

†:ここでの外乱は目標走行軌跡に対するオーバーライ ドとして機能しているので所謂本来の意味での外乱 ではなく Stimulus (システムへの刺激)である.

2. ドライバモデルの構築

2.1 レムナント (remnant)

今回,目標走行軌跡に対してドライバがオーバーライド する行為をレムナントとして定義する.定義したレムナン トを目標走行軌跡に対しての操舵入力外乱として捉えドラ イバモデルを研究した.

2.2 操舵角制御

ドライバは,緩やかなカーブに対して操舵する場合,目 標走行軌跡に対する偏差に対し緩慢な低周波域の操舵を行 い,さらに目標走行軌跡に対する偏差を角度として検知す る操舵角制御を行っていると考えられる.ドライバによる 操舵角制御のドライバモデルを図1に示す.図1では,ド ライバは車両(Simple Vehicle model[†])の制御量である ヨーレートが緩慢な変化量である場合は、目標走行軌跡に 対する偏差を偏角として検知し操舵することを示してい る. なお、図中の積分器 $\frac{1}{s}$ (Sensing Dynamics) は、ド ライバによる操舵履歴の蓄積を示すものである.

†:本来の制御量は、ヨーレートrと 横滑り角速度β の線形結合であるが、過渡応答の間にしか発生しな いβは除外し定常応答であるヨーレートrのみを制 御量とする簡易モデル.



Fig.1 Driver model by Steering Angle Control

2.3 操舵角速度制御

ドライバは、スラローム操舵のような急速な交番操舵に よる急速な変化量である場合は、目標走行軌跡に対する偏 差に対し急速な高周波域のステアリング操舵を行い、さら に目標走行軌跡に対する偏差を角速度として検知する操舵 角速度制御を行っていると考えられる.ドライバによる操 舵角速度制御のドライバモデルを図2に示す.図2では、 ドライバは車両(Simple Vehicle model)の制御量である ヨーレートが急速な変化量である場合は、目標走行軌跡に 対する偏差を角速度として検知し操舵することを示してい る.



Fig.2 Driver model by Steering Rate Control

2.4 複合操舵ドライバモデル

ドライバが目標走行軌跡との偏差に応じて操舵角制御, 操舵角速度制御または,複合的操舵を可能なモデルを研究 した.2.2節,2.3節のドライバモデルからレムナントをドラ イバ操舵入力とした複合操舵ドライバモデル1を図3に示 す.



Fig.3 Driver model 1 by combined Steering Angle Control and Steering Rate Control

- (1)操舵角速度制御(図3のSteering Rate Control ブロック)の周波数伝達特性を図4および、伝達関数を式(1)に示す.図4および、式(1)より高周波域を強調[†]するハイパス特性を示している.ハイパス特性は、ロバスト指標である感度特性とアナロジーがあることが確認できる.なお、このアナロジーは外乱抑制機能としての感度特性ではなく急速なステアリング操舵の強調機能である.
 - *:図3のSteering Rate Control ブロックは急速 なステアリング操舵を意味する.
- (2)操舵角制御(図3のSteering Angle Control ブロック)の周波数伝達特性を図5および、伝達関数を式(2)に示す.図5および、式(2)より低周波域を強調[†]するローパス特性を示している.ローパス特性は、ロバスト指標である相補感度特性とアナロジーがあることが確認できる.なお、このアナロジーは外乱抑制機能としての相補感度特性ではなく緩慢なステアリング操舵の強調機能である.
 - *:図3のSteering Angle Control ブロックは緩慢 なステアリング操舵を意味する.
- (3)ドライバモデル1(図3)の周波数伝達特性を図6 および、伝達関数を式(3)に示す.図6および、 式(3)よりドライバモデルが全域フィルタ(APF, All Pass Filter)として機能していると考えられ る.なお、式(3)の不安定零点は、閉ループにお ける APF 特性を示すものであり、開ループ伝達関 数の不安定零点(閉ループをかけると不安定極にな る)とは特性が異なることに注意されたい.

上記の結果からドライバモデルは,感度特性,相補感度 特性による混合感度問題として定式化でき,感度特性,相 補感度特性は,外乱抑制機能ではなく外乱(レムナント) 強調機能として実現している.



Fig.4 Frequency characteristics of Steering Rate Control of Fig.3



Fig.5 Frequency characteristics of Steering Angle Control of Fig.3



Fig.6 Frequency characteristics of driver model 1 of Fig.3

$$G_{rate}(s) = \frac{s}{s+1} \tag{1}$$

$$G_{angle}(s) = \frac{-1}{s+1} \tag{2}$$

$$G_{driver1}(s) = \frac{(s+1)(s-1)}{(s+1)^2} = \frac{s-1}{s+1}$$
(3)

次に,式(1),式(2)および,式(3)から,ドラ イバ操舵を入力として図3と等価なドライバモデル2を図 7に示す.なお,図7の直達パス(feedthrough pass) は,操作量である入力操舵角および,操舵角速度が直接結 合され,混合感度制御量に反映されることから,急速なス テアリング操舵の微分操作量が制御量に反映されるように 機能するパスである.



Fig.7 Driver model 2 expressed by Eq.(3)

次に、図7の直達項を含む操舵角速度制御の直達パスの 静的な(ラグのない)応答をヒトはできないため、図8に 示すようにヒトが微分操舵する動作を模擬した微分ハンド ル⁽⁹⁾(*a*は任意の微分周波数)として機能する1次進みフィ ルタにより直達パスに代わってラグのあるウォッシュアウ ト構成にした.



Fig.8 Proposal driver model 3 (typical)

図8に示したドライバモデル3の周波数伝達特性を 図9, 伝達関数を式(4)に示す.

図9に示したドライバモデルは、APF特性を示し、操 舵周波数によって操舵角速度制御(感度特性)・操舵角制 御(相補感度特性)を連続的に切り替えることができるド ライバモデル3を提案することができた。



Fig.9 Frequency characteristics of driver model 3 of fig.8

$$G_{driver3}(s) = -\frac{s^2 + 2s + a}{(s+1)(s+a)}$$
(4)

where, $a = 3.14^{\forall}/\text{s}$

3. ドライバモデルの動的評価

2章で構築したドライバモデル3に対して制御対象であ る線形二輪(ビークル)モデルと組み合わせた状態で,ド ライバモデル3の動的な評価を実施した.

なお,使用したシミュレーションブロックを図10,線形 二輪モデル諸元を表1,シミュレーション条件を表2,運 動方程式(状態方程式)を式(5)に示す.

$$\begin{bmatrix} \dot{r} \\ \dot{\beta} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -A_{11} & A_{12} \\ A_{21} & -A_{22} \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} r \\ \beta \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} B_1 \\ B_2 \end{bmatrix} \cdot \delta$$
(5)

where,

$$\begin{aligned} A_{11} &= \frac{2(l_f^2 \cdot C_f + l_r^2 \cdot C_r)}{I \cdot V}, A_{12} &= \frac{2(l_r \cdot C_r - l_f \cdot C_f)}{I}, \\ A_{21} &= \frac{2(l_r \cdot C_r - l_f \cdot C_f)}{m \cdot V^2} - 1, A_{22} &= \frac{2(C_f + C_r)}{m \cdot V}, \\ B_1 &= \frac{2l_f C_f}{I}, B_2 &= \frac{2C_f}{m \cdot V} \end{aligned}$$

Table1	Simulation	specification	of	vehicle	model
--------	------------	---------------	----	---------	-------

δ [rad]	Front wheel steering angle		
r[1/s]	Yaw rate	State Variable	
β [rad]	Side slip angle	, and one	
m[kg]	<i>m</i> [kg] Vehicle mass		
<i>I</i> [kgm ²]	Yaw inertia moment	2050	
<i>l</i> [mm]	Wheel base	2550	
<i>l_f</i> [mm]	Distance from CG to Front wheel	1070	
<i>lr</i> [mm]	Distance from CG to Rear wheel	1480	
Cf[kN/rad]	Front tire cornering stiffness/ 1 tire	34.5	
Cr[kN/rad]	Rear tire cornering stiffness/ 1 tire	46	
V[m/s]	Vehicle velocity	16.7	

Table2 Simulation conditions of driver model 3

Driver steering input	Single amplitude[rad]	± 0.1	
	Steering frequency[1/s]	Low	0.628
		High	6.28
Differential frequency	<i>a</i> [1/s]	3.14∀	

note \forall means arbitrary.

- (1)図11の時系列波形^{*}よりドライバ操舵が緩慢な操舵
 (ドライバ操舵周波数0.628/s)の場合は、操舵角
 ③の振幅が操舵角速度②の振幅に対して大きく現れ ており、ドライバモデル3の相補感度特性により操 舵角制御が強調されていることが確認できた。
- (2)図12の時系列波形⁺よりドライバ操舵が急速な操舵
 (ドライバ操舵周波数6.28/s)の場合は、操舵角速
 度②の振幅が操舵角③の振幅に対して大きく現れて



Fig.10 Simulation block diagram of proposal driver 3 model

おり,ドライバモデル3の感度特性により操舵角速 度制御が強調されていることが確認できた.

- (3)上記の結果から、ドライバ操舵をレムナントと置換 えた場合の制御量に対する影響を表す感度・相補感 度による混合感度問題を適用したドライバモデル3 の実用性を確認できた.
 - *:図中の波形種別は以下のとおり,波形種別は
 図10のシミュレーションブロックの各計測点と
 対応する.ドライバ操舵(① driver steer),
 操舵角速度(② steer rate), 操舵角(③ steer angle), 舵角(④δ), 横加速度(⑤ lateral acc)



Fig.11 Control output by the driver model 3 (Driver steering input frequency :0.628/s, a=3.14/s)





今回使用したビークルモデルの横加速度(自転角速度β + 公転角速度r) ×車両速度 V/ 操舵角δの周波数伝達特 性を図13に示す.図13よりゲインのノッチ特性を確認する ことができる.このノッチ特性は、自転角速度 β と公転角速度rが一致した場合に現れる⁽¹⁰⁾.



Fig.13 Frequency characteristics of vehicle model

4. HILS によるドライバモデルの同定

MBD 実 験 装 置 HILS (Hardware In the Loop Simulation)を用いてドライバ (ヒト)による操舵実験結 果から同定したドライバ (ヒト)の伝達関数とドライバモ デル3の操舵特性(周波数伝達関数)を比較検証し,ドラ イバモデル3の実用性を確認した.

今回は暫定的な官能評価試験として被験者4名による試 行評価として実施した.なお、この実験は、本学「ヒトを 対象とした研究倫理審査委員会」の承認(工23-001)を得 て実施した.

4.1 HILS 実験装置

実験に使用した MBD 実験装置 HILS である次世代知能 化 技 術 実 験 装 置 (Next Generation Intelligent Experimental System, NGIES) を図14に示す. 視界装置 と操舵装置により構成され, 実際にドライバが乗車して実 操舵と同期した運転視界および, 操舵反力を感じさせるこ とが可能な装置である.



Fig.14 Next Generation Intelligent Experimental System HILS (Hardware In the Loop Simulation)

4.2 実験条件

HILSには、3章で使用したビークルモデルを適用した. 実験は、表3の実験条件で規定したスラローム走行によ り実施した.操舵周波数(表3中Steering frequency) は、車両速度を変化させることで緩慢なステアリング操舵 (低周波域)から急速なステアリング操舵(高周波域)の 再現模擬を行った.

4.3 実験結果

操作量操舵角に対応する制御量は方位角 ψ ,操作量操舵 角速度に対応する制御量はヨーレートrを適用し ψ/δ , r/δ の周波数伝達特性を同定した.同定結果(ψ/δ , r/δ)を図15に示す.本来の制御量は、ヨーレートrと 横滑り角速度 β の線形結合であるが、周波数伝達特性は定 常応答を計測するものであり、過渡応答の間にしか発生し ない β は除外し定常応答であるヨーレートrのみを計測し た.

- (1)図15において、操舵角るに対する方位角ψまでの周 波数伝達関数(図中ψ/δ1~ψ/δ4)の周波数伝達 特性から、低周波域を強調するローパス特性を示し ている、ローパス特性は相補感度特性とアナロジー があることから、ドライバは、緩慢なステアリング 操舵時に相補感度特性の強調機能を実現しているこ とが検証できた。
- (2)図15において、操舵角速度δに対するヨーレートr までの周波数伝達関数(図中r/δ1~r/δ4)の周波 数伝達特性から、高周波域を強調するハイパス特性 を示している、ハイパス特性は感度特性とアナロ ジーがあることから、ドライバは、急速なステアリ ング操舵時に感度特性の強調機能を実現しているこ とが検証できた。

この同定結果から、2章および、3章で論述したドライ バモデルは操舵周波数帯域によって操舵ゲインを強調する 感度特性および、相補感度特性を帯域によって使い分けて いるとした仮説を混合感度問題として傍証することがで きた.

Table3 Slalom test conditions

Ref. Trajectory	$\begin{array}{c} 25\\ (Straight=60m) & 15\\ (Distance of & 1\\ Pylons=30m) & 0\\ (Amplitude=\pm 2m) & -1\\ -1\\ -2\\ -2.5 \end{array}$		
Case	Vehicle velocity [m/s]	Steering frequency [1/s]	
1	2.7 (10km/h)	0.28	
2	5.6 (20km/h)	0.58	
3	6.1 (22km/h)	0.60	
4	8.3 (30km/h)	0.93	
5	10.8 (39km/h)	1.07	
6	11.1 (40km/h)	1.15	
7	13.9 (50km/h)	1.49	
8	16.7 (60km/h)	1.75	
9	18.1 (65km/h)	1.80	
10	19.4 (70km/h)	1.94	
11	22.2 (80km/h)	2.26	



Fig.15 Gain of frequency characteristics by identification

5. 結 言

レムナント(ドライバモデルとして定式化できない非線 形要素および,むだ時間について線形制御理論では説明で きないもの)を操舵入力外乱として定義し,ロバスト制御 性能の設計指標である Driver In the Loop における閉ルー プの感度,相補感度特性による混合感度問題に帰着させる ことでレムナントの概念がロバスト制御における広義の外 乱と等価であることを検証できた.その結果,今回提案し たドライバモデルについて以下の知見を得ることができ た.

(1) レムナントを目標走行軌跡に対しての操舵入力外 乱⁺として捉えるスキームは感度,相補感度関数に よる混合感度問題とマッチングすることから,外乱 抑制則を強調則として適用できることが確認でき た.

- †:ここでの外乱は目標走行軌跡に対するオーバー ライドとして機能しているので所謂本来の意味 での外乱ではなく Stimulus (システムへの刺 激)である.
- (2)ドライバ操舵が緩慢な操舵(低周波域)の場合は、 目標走行軌跡に対する偏差を角度として検知する操 舵角制御が相補感度関数の特性とアナロジーがある ことが検証できた.
- (3)ドライバ操舵が急速な操舵(高周波域)の場合は、 目標走行軌跡に対する偏差を角速度として検知する 操舵角速度制御が感度関数の特性とアナロジーがあ ることが検証できた.
- (4)ドライバは、目標走行軌跡との偏差に応じて操舵角 制御と操舵角速度制御を使い分ける、または複合的 に操舵を行っていると考えることができる。
- (5)今回シミュレーションしたドライバモデルのケース では周波数特性において、結果的にノッチ特性が現 れた.これは車両の操舵・横加速度の周波数特性の ノッチ特性が横加速度とヨーレート(厳密には、自 転角速度βと公転角速度r)が一致した場合に現れ るノッチ特性とアナロジーがあることを発見した.
- (6) ノッチ特性がある操舵特性と車両特性を同期[†]させ ることで「人馬一体⁽¹¹⁾⁽¹²⁾」感を表現できる可能性 を示唆することができた.
 - †:式(5)のA21(ヨーレート→横滑り角速度) へのネガティブフィードバックループの形成
- (7)今回のドライバモデル同定は暫定的な官能評価であり、今後10名以上の被験者による官能評価を計画している.

なお、本研究は MBD (Model Based Design) 手法に則 り、ドライバモデルの構築 (2章)、ドライバモデルの動 的評価 (3章) および、HILS によるドライバモデルの同 定 (4章) には MATLAB[®] /Simulink[®] を MBD ツール として使用した.

謝辞

今回のような MBD を適用した研究において MATLAB は必須であり,今後も MathWorks 社の MBD への貢献を 期待する.

文 献

- (1)三木大輔,日比元明,新木亮汰,狩野芳郎,安部正 人,ステア-バイ-ワイヤの操舵反力要素が操舵特 性に及ぼす影響,自動車技術会学術講演会予稿集 (春),pp.1-14 (2013)
- (2) 安部正人、ドライバの車両運動性能評価の新たな視点、自動車技術、Vol.69, No.7, pp.30-37 (2015)
- (3) 堀内伸一郎, ドライバモデルの使い方, 自動車技術 会シンポジウムテキスト, No.06-05, pp.71-78 (2005)
- (4) 堀内伸一郎, ドライバモデル構築の基礎, 自動車技術, Vol.70, No.4, pp.72-77 (2016)
- (5)後藤武志,木村雪秀,国弘洋司,複合入力における ドライバ操舵特性の評価指標に関する一考察,自動 車技術会論文集,Vol.46,No.5, pp.951-956 (2015)
- (6) 金井喜美雄, ビークル, コロナ社, pp.17-18 (2003)
- (7)小野 英一,天野 真輝,細江 繁幸,飛龍 志津子, 力丸 裕,コウモリの飛行とドライバ操舵の共通性 と統一モデル,自動車技術会論文集,Vol.42, No.6, pp.1275-1280 (2011)
- (8)木村英紀,藤井隆雄,森武宏,ロバスト制御 pp.58-60 コロナ社 (2005)
- (9)例えば、平尾収、安部正人:人動車の進路変更特性(微分ハンドルの効用)、自動車技術会論文集、 No.1, pp. 89-94 (1970)
- (10) 三田村樂三,車はなぜ曲がるか?(限界コーナリン グのダイナミクス),山海堂,pp.13-15 (2001)
- (11) 大北碧, ヒト-ウマインタラクションにおける「人馬一体」感とは何か?, Cognitive Studies, Vol.25, No.4, pp.392-410 (2018)
- (12) 青山征彦,エージェンシー概念の再検討:人工物によるエージェンシーのデザインをめぐって、Cognitive Studies, Vol.19, No.2, pp. 164-174 (2012)