326 重複係数を考慮した動的切削モデルについて Dynamic Cutting Model with Overlap Factor

軽部 周 (宇都宮大 SVBL) 正 肖 民 (宇都宮大・院) OIE 正 早乙女 辰男 (パイロット)

正 佐藤 啓仁 (宇都宮大)

Shu KARUBE, Satellite Venture Business Laboratory, Utsunomiya University, 7-1-2 Yoto, Utsunomiya, Tochigi Min XIAO and Keijin SATO, Utsunomiya University Tatsuo SOUTOME, Pilot Corporation

An overlap factor is a cutting parameter to explain the occurance of chatter. Conventionally, the overlap factor has been treated as constant in cutting models. In this study, we express the overlap factor mathematically, and construct new cutting model in consideration of dynamic behavior of the overlap factor. Furthermore, we compare experimental results with simulated results and show that this model is effective at studying the chatter.

KeyWords: Modelling, Cutting, Chatter, Overlap factor, Vibration of rotating body

緒言 1

被削面に悪影響を及ぼすびびり振動の発生原因のひとつ に、再生びびりがある. これは、切削加工の前工程で残され た被削面の凹凸の影響で,加工中に発生する振動が拡大さ れる現象 (再生効果) により発生する自励振動である.重複 係数とは,再生効果の影響の度合を表すパラメータであり, 通常,切削工具の形状および工具一工作物の相対位置から 幾何学的に導出される(1) 重複係数を考慮した切削モデル の研究は多く行われているが、定数パラメータとして用い ているものが多い.本研究では重複係数を数式で表現し、こ れを切削の動力学モデルに導入することで,重複係数を動 的に考慮した切削モデルを構築する. 更に本モデルを用い た数値シミュレーションを行い、実験との比較を行う.

2 重複係数の導出法

本節では重複係数を切削モデルに導入するため、以下の 定式化を行う.図1は、旋削加工時の工具と工作物の位置



Fig. 1 Overlap factor

関係を示している. X ≥0 の部分が工作物, △OAB が現在 の工具位置, △CDE が前回 (主軸1回転前)の工具位置で ある. 切込み角 $heta_1$ [rad], 工具ノーズ角 $heta_2$ [rad], 切込み深さ h[mm], 主軸1回転当たりの送り量 s[mm] とすると幾何学 的関係から切削幅 b[mm], 重複係数 µ が下式で与えられる.

$$=\frac{h(\tan\theta_1+\tan\theta_3)+s\tan^2\theta_1}{\tan\theta_1(\tan\theta_1+\tan\theta_3)}$$
(1)

$$\mu = \frac{b'}{b} = \frac{h(\tan\theta_1 + \tan\theta_3) - s\tan\theta_1\tan\theta_3}{h(\tan\theta_1 + \tan\theta_3) + s\tan^2\theta_1}$$
(2)

$$\theta_3 = \pi - (\theta_1 + \theta_2) \tag{3}$$

3 重複係数を考慮した動的切削モデル

図2に、本研究で用いる二自由度切削モデルを示す。 X_1, X_2 方向への工作物変位を各々 x_1, x_2 とし、本モデルの



Fig. 2 Cutting model

運動方程式を以下のように構築した. は時間微分を表す.

 $\int m\ddot{x}_{1} + c_{1}\eta_{1}\dot{x}_{1} + k_{1}x_{1} = F_{x}\sin\alpha_{1} + F_{y}\cos\alpha_{1}$ (4) $\int m\ddot{x}_2 + c_2\eta_2\dot{x}_2 + k_2x_2 = F_x \sin\alpha_2 + F_y \cos\alpha_2$

ここで, c1, c2: 座標 X1, X2 に対する減衰係数, k1, k2: ば ね定数, η1, η2: 減衰力修正関数, m: 等価質量, α1, α2: 座 標 $X_1 - X_2$ と座標 X - Y間の回転角, F_x , F_y : 座標 X, Yに対する切削力の分力である.

$$\begin{cases} F_x = F_c \cos \zeta + F_t \sin \zeta \\ F_y = -F_c \sin \zeta + F_t \cos \zeta \end{cases}$$
(5)

ここで, F_c: 主分力, F_t: 背分力, ζ: 切削過程における工具 変化角度 (2) である.

$$\begin{cases} \alpha = \alpha_0 - \zeta = \alpha_0 - \tan^{-1}(\dot{y}/v) \\ \gamma = \gamma_0 + \zeta = \gamma_0 + \tan^{-1}(\dot{y}/v) \end{cases}$$
(6)

ここで, α: すくい角, γ: 逃げ角, v: 切削速度である. また. y: Y 方向への工作物変位, y: y の時間微分であり, 次式で 与えられる.

$$y = x_1 \cos \alpha_1 + x_2 \cos \alpha_2 \tag{7}$$

$$\dot{y} = \dot{x_1} \cos \alpha_1 + \dot{x_2} \cos \alpha_2 \tag{8}$$

日本機械学会関東支部ブロック合同講演会-2002 宇都宮-講演論文集〔2002-9.6~7,宇都宮〕

式 (4) の減衰修正関数 η_1, η_2 は次式で与えられる ⁽³⁾.

$$\eta_i = \begin{cases} 1 - \rho_i \frac{\zeta}{\gamma} & (\text{for } \dot{y} < 0) \\ 1 & (\text{for } \dot{y} \ge 0) \end{cases} \quad (i = 1, 2) \quad (9)$$

 ρ_1, ρ_2 は減衰効果を表す係数とする.式 (5)の主分力 F_c ,背 分力 F_t は次式で与えられる⁽⁴⁾.

$$F_c = R\cos(\lambda - \alpha) \tag{10}$$

$$F_t = R\sin(\lambda - \alpha) \tag{11}$$

$$R = \frac{k_{ab}hb}{\sin\phi\cos(\phi + \lambda - \alpha)}U(h)$$
(12)

ここで R: 切削力, b: 切削幅, h: 切込み深さ, U(*): 単位ス テップ関数である. b は式 (1) から時間変化毎に求める. h は, 公称切込み深さ h_i と, 工作物の変動による切込み深さ の動的変化 h_v との和になる.

$$h = h_i + h_v = h_i + (\mu y_{back} - y)$$
(13)

ここで μ : 重複係数, y_{back} : 1 回転前の工作物変位であり, $y_{back}(t) = y(t - T)$ (T: 工作物の回転周期, t: 時間) であ る. μ は式 (2), (3) から時間変化毎に求める. せん断角 ϕ , 摩擦角 λ , せん断応力 k_{ab} [MPa] は, 以下のデータベース (工 作物材質が S45C の場合)⁽⁵⁾ より求める.

$$\begin{cases} \phi = \exp(0.0587v + 1.0398h + 0.6742\alpha - 1.2392) \\ \lambda = \exp(-0.0546v - 0.8856h + 0.8923\alpha - 0.2388) \\ k_{ab} = \exp(0.0059v - 0.4246h + 0.0818\alpha + 6.3211) \end{cases}$$
(14)

4 重複係数の変化による工作物挙動の変化

本節では重複係数を変化させた場合の、切削中の工作 物挙動の変化について調べる. 実験にはノーズ角 98 度 (θ_2 =1.71rad)の工具を用い、切込み角 40 度 (θ_1 =0.698rad) と70 度 (θ_1 = 1.22rad)の場合について旋削実験を行う.こ のとき重複係数 μ は、式 (2),(3)から各々0.645,0.391とな る.その他の実験条件は、h = 0.1mm、s = 0.051mm/rev, T = 0.13s (主軸回転数 460rpm)とする.工作物材質は炭 素鋼 S45C を用いる.更に同条件で数値シミュレーション を行い、実験結果との比較を行う.

4.1 実験結果

直径 40mm,幅 15mmの円形工作物を,直径 10mm,長 さ 50mmのワークホルダで旋盤チャックに固定して切削を 行い,背分力方向の工作物変位を渦電流センサで測定する. サンプリング周波数は 20kHz とする.図 3(a) に切込み角 40度 (μ =0.645)のときの結果,図 3(b) に切込み角 70度 (μ =0.391)のときの結果を示す.重複係数の大きい図 3(a) では、びびり音を伴うびびり振動が生じている.このときの 波形には工作物回転周期 T=0.13s 毎の強い周期性がみられ る.振動波形のピークトゥピーク値 X_{1p-p} は 102 μ m であ る.重複係数の小さい図 3(b) ではびびり振動は生じず,重複 係数を減少させることでびびり振動が抑制できることを示し ている.振動波形のピークトゥピーク値 X_{1p-p} は 22.2 μ m であり, (a) に較べ約 22 パーセントに減少している.

4.2 数値シミュレーション結果

3章の数学モデルを以下のパラメータで数値積分した結果 を図 4に示す. α_1 =0deg, α_2 =90deg, α_0 =3deg, γ_0 =10deg, m=0.245kg, c_1 = c_2 =63Ns/m, k_1 = k_2 =1.12MN/m, h_i = 0.1mm, v=57.8m/min, ρ_1 = ρ_2 =4, T = 0.13s, 過渡 21 万 点, データ数 13 万点. パラメータは全て MKS 単位に換算 して計算した. 数値積分には 4 次の RKG 法を用い, 積分 ステップは 5.0×10⁻⁶s とした. 重複係数 μ の値は時間に従



い動的に変動する. 図 4(a) は図 3(a) 同様, T=0.13s の周 期性をもつびびり振動波形を示しており, $X_{1p-p}=62.7\mu m$ である. 図 4(b) では図 3(b) 同様, びびり振動の抑制効果 がみられる. ただし図 4(b) の振動変位のピークトゥピーク 値 X_{1p-p} は 0.135 μm であり, これは図 4(a) の X_{1p-p} が約 0.2 パーセントに減少したことを示している。即ち,数値シ ミュレーションでは実験よりもびびり抑制効果が大きく働 いており、この原因を解明することが今後の課題である.

5 結言

本報では、重複係数を動的に考慮した切削モデルを新し く構築し、重複係数が工作物挙動に与える影響について実 験と数値シミュレーションの両面から考察を行った。その 結果、実験・数値シミュレーションとも、重複係数 µ=0.645 のときびびり振動が持続し、µ=0.391 のときはびびり振動 が抑制されるという、一致した傾向を示した。本モデルは、 工具のノーズ角、切込み角、すくい角、逃げ角、送り量な どをパラメータとして含んでいるため、今後、びびり現象 の安定限界などを求める際に、より現実に近い数値シミュ レーションが可能となることが期待される。

参考文献

- (1) 竹山秀彦. 大学講義 切削加工. 丸善, 1980. p.166.
- (2) Y.S.Tarng, et al. Int. J. Mach. tools Manufact., Vol. 34, No. 2, pp. 183–197, 1994.
- (3) K.Jemielniak et al. Int. J. Mach. Tools Manufact., Vol. 29, No. 2, pp. 239-247, 1989.
- (4) 臼井英治. 現代切削理論. 共立出版, 1990. p.14.
- (5) 樫村幸辰. 精密工学会誌, Vol.51, pp. 2115-2121, 1985.