

行政院國家科學委員會專題研究計畫 期中進度報告

運動律與組成律之正則架構(1/2)

計畫類別：個別型計畫

計畫編號：NSC93-2211-E-002-047-

執行期間：93年08月01日至94年07月31日

執行單位：國立臺灣大學土木工程學系暨研究所

計畫主持人：洪宏基

計畫參與人員：劉立偉

報告類型：精簡報告

報告附件：出席國際會議研究心得報告及發表論文

處理方式：本計畫可公開查詢

中 華 民 國 94 年 7 月 28 日

運動律與組成律之正則架構 (1/2)

Canonical framework for motion and constitutive laws

NSC 93-2211-E-002-047

93年8月1日至94年7月31日

洪宏基 教授

hkhong@ntu.edu.tw

國立台灣大學土木工程學研究所

摘要

本計畫旨在研究運動律與組成律的正則架構, 包括單一質點與多質點系統的摩擦運動, 以及其場論化 (連續化、反離散化), 即連體的耗散變形與運動。本計畫的重心在於 (牛頓與愛因斯坦) 運動律的哈氏量 (Hamiltonian) 推廣為含 (牛頓與愛因斯坦) 運動律與 (保守與耗散) 組成律的哈氏量。掌握正則架構後, 可以利用正則變換, 建構解析正解與高精度保群算法。

關鍵詞: 運動律、組成律、哈氏量、正則變換、保群算法、塑性、摩擦、耗散。

Abstract

The project was proposed to study the canonical framework of the laws of motion and constitution for a particle moving or trapped in a frictional environment, and its finitely many degree-of-freedom and continuum versions. The main focus is on the challenging extension of the Hamiltonians of the motion laws of Newton and Eienstein to Hamiltonians which account for both (conservative and dissipative) constitutive laws and (Newtonian and Eienstein) motion laws. Under the canonical framework, we take advantage of canonical transformations to find exact and analytical solutions and to devise highly accurate group-preserving aschemes.

Keywords: motion law, constitutive law, Hamiltonian, canonical framework, group-preserving schemes, plasticity, friction, dissipation.

一、背景

無論是靜態與擬靜態的靜不定結構分析或應力波分析或振動分析, 同時牽涉到 (靜或動的) 平衡律 (運動律) 與組成律, 兩者同時呈現在力學材料構件中, 一起規範其力學行為。所以分析計算時, 兩者也要一起考慮。以近年來有長足發展的非線性動力學而言, 其中所謂遲滯現象, 在連體或結構之靜、動態反應中, 也屢見不鮮。但是此現象在連體、結構應力分析 (連體耗散變形運動或多質點系統摩擦運動) 問題中, 究竟應該溯源歸類為變率效應 (黏滯性、黏彈性、黏塑性)? 還是混合有慣性效應? 譬如承受軸向變形的線性黏彈性桿子, 若左端固定, 右端作用一力量 Q , 則右端之位移 q 與力量 Q 有如下之關係:

$$Q(t) = \int_{-\infty}^t K(t, \tau) dq(\tau) \quad (1)$$

上式如果是組成律, 則 $K(t, \tau)$ 稱為軸向鬆弛剛度函數。但是物質的反應是綜合呈現的, 含有組成律的成分, 也含有運動律的部分, 甚至可能有兩者之互制。($K(t, \tau)$ 若進一步混含慣性效應, 可稱之為軸向動態鬆弛剛度函數。) 一般在進行材料試驗, 常常要求將速率、應變率放慢, 以便將運動律之慣性效應及組成律之變率效應拿掉, 專注於率無關之耗散, 即塑性或乾摩擦。理論上, 如果覺得變率效應必須考慮, 則再把變率效應放回去, 成為率相關之耗散, 即黏塑性或黏摩擦。但是實務上, 則往往簡單地另加一項黏滯項, 聊表考慮了變率效應, 如質點之摩擦運動常見下述列式:

$$f_I + f_V + f_E + f_F = f \quad (2)$$

其中 $f_I = m\ddot{q}$, $f_V = c\dot{q}$, $f_E = kq$, $|f_F| \leq \text{const.}$, $f =$ 外力。問題是組成力 f_C 是否可以分離為 $f_C = f_V + f_F + f_E$, 分離是一種簡單地近似, 不分離可能很複雜, 但是是否可以找到內部的對稱性, 因而簡單而美而真。進一步的問題是物質力 f_M 是否一定要分解成 $f_M = f_I + f_C$, 是否可能合起來而找到內部對稱性, 因而簡單而美而真? 塑性組成律 (或乾摩擦定律) 雖已發展百年以上, 由於對象龐然、現象複雜, 其理論架構及實驗方法離完善尚遠。最近我們研究房屋支承在平面之摩擦運動發現質點之摩擦運動可能具有哈氏量 (Hamiltonian) 之正則架構 (canonical framework)。

二、目的

探討運動律與組成律合而為一, 成為渾然一體之物質律之可能性, 增進對於耗散物質非線性變形運動之了解, 改善材料試驗與連體、結構應力分析之方法。

三、重要性

結構物, 連體進入耗散狀態的分析、實驗相當棘手, 若能掌握運動律與組成律之正則架構, 可以利用保群變換, 建構解析正解及高精度數值算法, 並據以改進實驗方法與實驗分析方法 (數據處理、參數估測、初值識別、束制識別)。

四、研究方法、進行步驟及執行進度

1. 質點運動律

牛頓理論與愛因斯坦狹義相對論都說質點 (粒子) 之動量 p 之變率等於質點所受之力量 Q :

$$\dot{p} = Q \quad (3)$$

在符號上方加點表示時間變率。設質點靜止質量為常數值 m_0 , 若質點以速率 v 直線運動, 且 $0 \leq v < c$, 其中 c 為光速, 設為常數值, 則根據愛因斯坦狹義相對論知質量 m 隨著 v 而增大:

$$m = \frac{m_0}{\sqrt{1 - (\frac{v}{c})^2}} \quad (4)$$

因而質點之動量為

$$p = mv = \frac{m_0 v}{\sqrt{1 - (\frac{v}{c})^2}} \quad (5)$$

由

$$v = \frac{\partial H_1}{\partial p} \quad (6)$$

及 (5) 可得運動律之哈氏量 H_1 為

$$H_1(p) = m_0 c^2 \sqrt{1 + (\frac{p}{m_0 c})^2} \quad (7)$$

當動量 p 很小時,

$$H_1(p) \cong m_0 c^2 + \frac{1}{2m_0} p^2 \quad (8)$$

其中第一項 $m_0 c^2$ 為常數, 第二項 $\frac{p^2}{2m_0}$ 即為牛頓理論之動能。

2. 單自由度組成律

庫倫乾摩擦組成律謂摩擦力 Q 與摩擦介面相對速率 v (質點因為以速率 v 運動因而對周遭施加摩擦力 Q) 有如下之關係:

$$Q = \begin{cases} Q_y & \forall v > 0 \\ -Q_y & \forall v < 0 \end{cases} \quad (9)$$

其中摩擦力上限 Q_y 為常數。(9) 未說明 $v = 0$ 時 Q 值的大小, 一般以下式補正,

$$Q \begin{cases} = Q_y & \forall v > 0 \\ \in [-Q_y, Q_y] & \forall v = 0 \\ = -Q_y & \forall v < 0 \end{cases} \quad (10)$$

上述寫法雖然沒錯, 卻不完備, 沒有清楚表達 $v(t)$ 與 $Q(t)$ 的全部關係。文獻 [30] 借助有物理意義耗散率之拉氏乘子 $\dot{\Lambda}$ 將 (10) 完備化為

$$\begin{aligned} v &= \frac{\dot{\Lambda}}{Q_y^2} Q, \\ |Q| &\leq Q_y, \\ \dot{\Lambda} &\geq 0, \\ |Q| \dot{\Lambda} &= Q_y \dot{\Lambda}. \end{aligned} \quad (11)$$

容易證明 [30] 由 (11) 可導得 (10), 而 (10) 卻不能得到 (11)。

式 (10) 與模式 (11) 都表示在黏著時摩擦力 Q 介於 $\pm Q_y$ 之間, 反之亦然。這種摩擦力不唯一的情形, 僅是一種簡單的近似, 有人考慮在滑動前, 介於微觀凹凸表面間可能有可逆之彈性變形, 而將模式 (11) 的第一式加入彈性變形項, 修改成為

$$\begin{aligned} v &= \frac{1}{k_0} \dot{Q} + \frac{\dot{\Lambda}}{Q_y^2} Q, \\ |Q| &\leq Q_y, \\ \dot{\Lambda} &\geq 0, \\ |Q| \dot{\Lambda} &= Q_y \dot{\Lambda}. \end{aligned} \quad (12)$$

有些摩擦文獻 [38] 將模式 (11)[或 (10)] 黏著時摩擦力為「集合值」, $Q \in [-Q_y, Q_y]$, 改正為模式 (12), 使之成為一對一關係 $Q = k_0 q$ 的動作, 稱為正規化 (regularization)。模式 (12) 可以等價地表示為

$$\begin{aligned} \frac{1}{k_0} \dot{Q} + \frac{Qv}{Q_y^2} Q &= v & \text{if } |Q| = Q_y \text{ and } Qv > 0 \\ \frac{1}{k_0} \dot{Q} &= v & \text{if } |Q| < Q_y \text{ or } Qv \leq 0 \text{ or both} \end{aligned} \quad (13)$$

事實上, 上述摩擦組成律與塑性組成律在形式上是完全一樣的, 模式 (11) 即為完全剛塑性組成律, 模式 (12) 即為完全彈塑性組成律。剛塑性組成律提出甚早, 而彈塑性組成律則遲至二十世紀二、三十年代才由 Prandtl 與 Reuss 提出。但是無論就材料彈塑行為或材料介面摩擦行為來看, 上述模式不見得是最接近真實之簡單近似。Prager [64] 即提出不同的塑性組成律。由具體的應力應變曲線來觀察, 很多材料在加載時並沒有明顯的線性彈性段, 因此非線性彈性或塑性成為另一種選擇。循著這條思路, 模式 (13) [即 (12)] 可以修改為

$$\begin{aligned} \frac{1}{k_0} \dot{Q} + \frac{Qv}{Q_y^2} Q &= v & \text{if } Qv > 0 \\ \frac{1}{k_0} \dot{Q} &= v & \text{if } Qv \leq 0 \end{aligned} \quad (14)$$

或者更進一步修改為

$$\begin{aligned} \frac{1}{k_0 \sqrt{1 - \frac{Qv}{Q_y^2}}} \dot{Q} + \frac{Qv}{Q_y^2} Q &> v & \text{if } Qv = 0 \\ \frac{1}{k_0} \dot{Q} &= v & \text{if } Qv < 0 \end{aligned} \quad (15)$$

模式 (14) 與模式 (15) 都表明: 當功率 $Qv > 0$ 時, 摩擦力 Q 與相對位移 q 之關係為非線性、是耗散的, 但當功率為 0 或負時, 則為線性彈性、是保守的; 兩模式的差異在於: 當功率為正時, 亦即在耗散狀態時, 模式 (15) 的彈性部分為非線性, 而模式 (14) 的彈性部分為線性。模式 (15) 可以表示為

$$\dot{q} = v \quad (16)$$

$$Q = -\frac{\partial H_2}{\partial q} \quad (17)$$

其中

$$H_2(q) = \begin{cases} -\frac{Q_y^2}{k_0} \sqrt{1 + \left(\frac{k_0 q}{Q_y}\right)^2} + c_2^{\text{on}} & \text{if } Qv > 0 \\ -\frac{Q_y^2}{k_0} - \frac{1}{2} k_0 q^2 + c_2^{\text{off}} & \text{if } Qv \leq 0 \end{cases} \quad (18)$$

為組成律之哈氏量，其中 c_2^{on} 、 c_2^{off} 為片段常數函數，使得在切換時，耗散狀態與保守狀態的哈氏量能夠銜接。當位移 q 很小時，耗散狀態的 H_2 近似等於保守狀態的 H_2 ，後者之第一項 Q_y^2/k_0 為常數，第二項 $\frac{1}{2}k_0q^2$ 即為線性彈簧的位能。

附註：(18) 之第一式是一個非線性關係式，規範摩擦力 Q 與摩擦位移 q 間的非線性關係，似乎是全量形式，這與耗散應是變率形式的認知不同，但結合 (16) 與 (17)，以及切換機制 (注意 c^{on} 與 c^{off}) 後，顯然是變率形式。因此全量形式的疑慮不存在。

3. 單自由度之正則形式

如果將質點與其周遭視為一體，為一閉系統 (closed system)，則定義哈氏量 $H(p, q)$ 為上述 H_1 與 H_2 之和：

$$H(p, q) = H_1(p) + H_2(q) = \begin{cases} m_0c^2 \sqrt{1 + (\frac{p}{m_0c})^2} - \frac{Q_y^2}{k_0} \sqrt{1 + (\frac{k_0q}{Q_y})^2} + c^{\text{on}} & \text{if } Q\dot{q} > 0 \\ m_0c^2 + \frac{1}{2m_0}p^2 - \frac{Q_y^2}{k_0} - \frac{1}{2}k_0q^2 + c^{\text{off}} & \text{if } Q\dot{q} \leq 0 \end{cases} \quad (19)$$

前者為功率正時之哈氏量，主控單自由度耗散變形滑動運動；後者為功率負或為零時之哈氏量，主控單自由度保守可逆變形。式中 c^{on} 、 c^{off} 為片段常數函數，使得在切換時，耗散狀態與保守狀態的哈氏量能夠銜接。有了 (19)，則由 (16) 與 (6)，以及 (3) 與 (17) 可分別導得

$$\begin{aligned} \dot{q} &= \frac{\partial H}{\partial p} \\ \dot{p} &= -\frac{\partial H}{\partial q} \end{aligned} \quad (20)$$

式 (20) 即為單自由度耗散保守二相閉系統之正則運動方程式，(19) 為其哈氏量。

4. 變率效應

變率效應相當重要，在黏塑性或黏摩擦組成律都是重要課題。本計畫利用「橫貫臨界分叉」加以處理。所謂橫貫臨界分叉，乃非線性動力學中的一種分叉現象，餘維數為 1，因為具有穩定性交換 (exchange of stability) 的特性，可借用改造之，使之具有耗散與保守兩相切換的功能。但是不論那一相，會因此引入黏性，即變率效應。按不動點 (fixed point) 的橫貫臨界分叉有正規形 (normal form)

$$\dot{x} = \alpha_1 ux - \alpha_2 x^2 \quad (21)$$

其中 x 為狀態變數， u 為控制參數。上述 x 、 u 都應理解為無因次，所以例如彈塑性 Prandtl-Ruess 模式 (以應力單位為單位) 的降伏函數 f 可利用剪切降伏應力 τ_y 來無因次化，而 (以應變率單位為單位) 塑性當量變率 $\dot{\lambda}$ 可利用剪切模數 G 與黏滯係數 η 的比值來無因次化。注意要滿足橫貫臨界分叉的先天限制，以免變成同樣是餘維數為 1 的鞍點節點分叉 (saddle-node bifurcation)。

研究橫貫臨界分叉之分叉圖 (bifurcation diagram)，發現其不動點即由 (21) 式描述，但是其穩定不動點卻由下述互補三元描述

$$\alpha_1 u \leq \alpha_2 x, \quad x \geq 0, \quad \alpha_1 ux = \alpha_2 x^2. \quad (22)$$

若取下述對應

$$\begin{aligned} x &\leftrightarrow \dot{\lambda} \\ u &\leftrightarrow f \\ \alpha_1 &\leftrightarrow \langle f \rangle \\ \alpha_2 &\leftrightarrow (1 - f) \end{aligned}$$

其中 $\langle f \rangle = (f + |f|)/2$ ，則 (21) 式成爲

$$\ddot{\lambda} = \langle f \rangle f \dot{\lambda} - (1 - f) \dot{\lambda}^2, \quad (23)$$

而則 (22) 成爲

$$\langle f \rangle f \dot{\lambda} \leq (1 - f) \dot{\lambda}, \quad \dot{\lambda} \geq 0, \quad \langle f \rangle f \dot{\lambda} = (1 - f) \dot{\lambda}^2. \quad (24)$$

互補三元 (21) 描述降伏厚面開關機制，是平衡開關機制。而 (23) 式含有變率效應，是非平衡開關機制。

5. 非平衡耗散動態系統

有了上節之 (23) 式，可以參考動態系統

$$\dot{\mathbf{x}} = \mathcal{V}(t, \mathbf{x}, \mathbf{u}), \quad (25)$$

$$\mathbf{y} = \mathcal{Y}(t, \mathbf{x}, \mathbf{u}), \quad (26)$$

其中 \mathbf{x} , \mathbf{u} , \mathbf{y} 分別為狀態向量，輸入向量，輸出向量，寫出非平衡耗散系統的方程式如下：

$$\frac{d\mathbf{x}}{d\lambda} = \mathcal{V}(\lambda, \mathbf{x}, \mathbf{u}), \quad (27)$$

$$\mathbf{y} = \mathcal{Y}(\lambda, \mathbf{x}, \mathbf{u}), \quad (28)$$

$$\ddot{\lambda} = \langle f \rangle \dot{f} \dot{\lambda} - (1 - f) \dot{\lambda}^2 \quad (29)$$

6. 平衡耗散動態系統

相對上節之非平衡耗散動態系統，其對應之平衡耗散動態系統可以如下之方式描述：

$$\frac{d\mathbf{x}}{d\lambda} = \mathcal{V}(\lambda, \mathbf{x}, \mathbf{u}), \quad (30)$$

$$\mathbf{y} = \mathcal{Y}(\lambda, \mathbf{x}, \mathbf{u}), \quad (31)$$

$$\langle f \rangle \dot{f} \leq (1 - f) \dot{\lambda}, \quad \dot{\lambda} \geq 0, \quad \langle f \rangle \dot{f} \dot{\lambda} = (1 - f) \dot{\lambda}^2, \quad (32)$$

顯然，這個動態系統具有開關機制，而且是降伏厚面式的，相當光滑，不含有過方或振盪之不合理現象。

7. 變分原理

以剛塑性組成律為例，組成律

$$Q_y \dot{\mathbf{q}} = \dot{\lambda} \mathbf{Q}, \quad (33)$$

$$\|\mathbf{Q}\| \leq Q_y, \quad \dot{\lambda} \geq 0, \quad \|\mathbf{Q}\| \dot{\lambda} = Q_y \dot{\lambda},$$

可以改寫為

$$\begin{aligned} & \max \mathbf{Q}^T \dot{\mathbf{q}} \quad \text{w.r.t. } \mathbf{Q} \\ & \text{subject to } \|\mathbf{Q}\| \leq Q_y \end{aligned}$$

若是完全彈塑性組成律

$$\frac{1}{k} \dot{\mathbf{Q}} + \dot{\lambda} \frac{1}{Q_y} \mathbf{Q} = \dot{\mathbf{q}}, \quad (34)$$

$$\|\mathbf{Q}\| \leq Q_y, \quad \dot{\lambda} \geq 0, \quad \|\mathbf{Q}\| \dot{\lambda} = Q_y \dot{\lambda},$$

則可以改寫為

$$\begin{aligned} & \max \mathbf{Q}^T \left(\dot{\mathbf{q}} - \frac{1}{k} \dot{\mathbf{Q}} \right) \quad \text{w.r.t. } \mathbf{Q}, \\ & \text{subject to } \|\mathbf{Q}\| \leq Q_y. \end{aligned}$$

研究的下一個目標是尋求上二節之動態系統，可否以變分原理描述之，並由之彰顯正則架構。

8. 連體耗散運動

單自由度耗散運動正則形式，容易推廣為一長串一維之多自由度系統，然後將之場論化為承受軸向變形的桿子。然而往三維連體推廣卻不再單純。本計畫參考現代組成律理論，張量函數理論 (包括不變量理論)，對偶理論 [11, 12, 13, 14] 來進行研究。在場論化的研究中，先看線性彈性力學支配方程式，將其化為三維向量形式，除了材料性質外，使各變數只有三維向量，沒有張量，如應力張量或應變張量，可以有各種微分或積分運算子。如等向性、擬靜態，無外力下，支配方程式為：

$$\nabla^2 \mathbf{u} + \frac{1}{1 - \nu} \nabla (\nabla \cdot \mathbf{u}) = 0 \quad (35)$$

其中 ν 為波松比, ∇ 為梯度運算子, $\nabla \cdot$ 為散度運算子, $\nabla^2 = \nabla \cdot \nabla$ 為拉氏運算子, 此式有 Boussinesq-Galerkin 通解, Papkovitch-Neuber 通解, Tep-Naghdi-Hsu 通解, Kelvin 特解。擬研究 (35) 加入外力及慣性項後之正則形式, 及其相應通解、特解之形式。由此出發嘗試得出對應之耗散運動正則形式。一般認為 (例如參見: [16] 的 p.98, [9]) 哈氏量、哈氏運動方程式對研究統計力學 (降伏厚面、分佈元素模式)、微擾理論、量子力學 (奈米力學) 較為方便, 對於研究場論 (連體力學), 則以拉氏量、拉氏運動方程式較佳。注意對應式 (19)、(20) 之拉氏量、拉氏運動方程式不難寫出來。重點是避開各種應力、應力變率、應變、應變率之張量定義, 而以運算子之非線性為之, 並保持對偶關係, 正則關係。

9. 初值識別與束制識別

一般材料組成律之實驗識別都假設其初始時刻為零值時間, 為達到此條件, 必須再對試體處理 (退火、重模), 使其處於零值態, 此動作便已破壞材料當下真實之力學狀態, 而且處理過程會花費額外的金錢與時間。在工程實務上, 材料構件往往經過冷加工、搬運、組裝、施工等過程, 因此在工程中檢測工址工材之實際狀態, 進而預測遭受外力 (位移) 作用時材料之反應歷時, 對於材料之力學行為掌握有重大的幫助。

根據黏彈性理論可知, 線性不老化材料之積分組成律可表示為

$$\epsilon(t) = \int_{t_0}^t C(t-\tau) d\sigma(\tau) \quad (36)$$

與

$$\sigma(t) = \int_{t_0}^t E(t-\tau) d\epsilon(\tau) \quad (37)$$

其中 $C(t)$ 為潛變順數, $E(t)$ 為鬆弛模數, t 為現在時刻, t_0 為零值時間。通常, 材料都是處於非零值態, 故式 (36) 可改寫為

$$\epsilon(t) = \int_{t_0}^{t_i} C(t-\tau) d\sigma(\tau) + \int_{t_i}^t C(t-\tau) d\sigma(\tau) \quad (38)$$

等號右邊第一項代表材料的初值狀態,

$$\epsilon_{t_i}(t) := \int_{t_0}^{t_i} C(t-\tau) d\sigma(\tau) \quad (39)$$

t_i 為初始時間。相同地, 式 (37) 可以改寫為此形式。注意: 式 (38) 中等號右邊兩項皆為 t 之遞減函數。固然有可能因為錯估初值狀態函數 $\epsilon_{t_i}(t)$ 之遞減性, 而將此不老化材料誤判成老化材料。由此可瞭解初值狀態的確定, 對於黏彈性材料之力學行為掌握的確佔有重大份量。而對於相似性極高卻又更複雜之彈塑性等保守耗散兩相力學系統, 其影響更為顯著。本計畫利用線性系統可觀測之觀念來處理初值識別之問題。

線性時變系統之狀態空間表示式如下

$$\dot{\mathbf{x}}(t) = \mathbf{A}(t)\mathbf{x}(t) + \mathbf{B}(t)\mathbf{u}(t) \quad (40)$$

$$\mathbf{y}(t) = \mathbf{C}(t)\mathbf{x}(t) + \mathbf{D}(t)\mathbf{u}(t) \quad (41)$$

其中 $\mathbf{x} : \mathbb{R} \rightarrow \mathbb{R}^x$ 為狀態, $\mathbf{y} : \mathbb{R} \rightarrow \mathbb{R}^y$ 為輸出, $\mathbf{u} : \mathbb{R} \rightarrow \mathbb{R}^u$ 為輸入, 而 $\mathbf{A} : \mathbb{R} \rightarrow \mathbb{R}^{x \times x}$, $\mathbf{B} : \mathbb{R} \rightarrow \mathbb{R}^{x \times u}$, $\mathbf{C} : \mathbb{R} \rightarrow \mathbb{R}^{y \times x}$, $\mathbf{D} : \mathbb{R} \rightarrow \mathbb{R}^{y \times u}$ 則為系統特性。若此系統在 $t \in (t_i, t_f]$ 為可觀測, 則存在一非奇異 \mathcal{O}

$$\mathcal{O}(t_i, t_f) = \int_{t_i}^{t_f} \Phi^T(t, t_i) \mathbf{C}^T(t) \mathbf{C}(t) \Phi(t, t_i) dt, \quad t_i < t_f < \infty \quad (42)$$

其中 $\Phi(t, t_i)$ 為狀態轉換矩陣。因此我們可以在任一時間 $t \in (t_0, t_f]$, 推求得初始時刻之狀態 $\mathbf{x}(t_0)$ 。

若一材料之力學行為可表示成式 (40)、(41), 並存在一 $\mathcal{O}(t_i, t_f)$ 滿足式 (42), 我們便可以在任意時刻 t , $t \in (t_0, t_f]$ 推求的初始狀態 $\mathbf{x}(t_i)$ 。實則不然, 因彈塑性等保守耗散兩相力學系統實為一非線性、非平滑動態系統, 根據先前之研究我們可將如此複雜的行為, 簡化為位在歐氏空間與閔氏時空之混合時空的兩組線性系統相互切換來描述。此時是否可以在任意時刻 (不論切換與否、切換次數) 推求得初始狀態, 並且是否可利用彈

塑性組成模式之對稱群或前述正則形式辛群觀念來建立可觀測 (初值識別) 之準則, 有待本計畫第二年來釐清。若能再將降伏厚面開關機制加入, 則此結果更令人期待。

對於模式識別與參數估測, 如何將以上觀念加入並且整合物理特性 (如因果律、能量之存儲與耗散、記憶消退等) 所提供的束制, 進一步建立在非光滑、混合時空的識別理論, 本計畫第二年也會做深入的探討。

10. 保群算法之識別技術

本計畫第一年以保群算法識別熱傳導係數或擴散係數。將熱傳偏微分方程之空間部分離散, 利用微分方程

$$\dot{\mathbf{u}} = \mathbf{f}(\mathbf{u}, t)$$

的增廣式

$$\frac{d}{dt} \begin{Bmatrix} \mathbf{u} \\ \|\mathbf{u}\| \end{Bmatrix} = \begin{bmatrix} \mathbf{0} & \frac{\mathbf{f}}{\|\mathbf{u}\|} \\ \frac{\mathbf{f}^T}{\|\mathbf{u}\|} & 0 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} \mathbf{u} \\ \|\mathbf{u}\| \end{Bmatrix}$$

之保群特性, 來建構識別算法, 其在效率與精度都有驚人的成果。本計畫第二年將會對此保群算法做更詳盡的研究。

五、參考文獻

- [1] Aifantis, E. C., The physics of plastic deformation. *Int. J. Plasticity*, Vol.3, pp.221-247, 1987.
- [2] Bruhns, O. T. and Anding, D. K., On the simultaneous estimation of model parameters used in constitutive laws for inelastic material behaviour. *Int. J. Plasticity*, Vol.15, pp.1311-1340, 1999.
- [3] Cotter, B. A. and Rivlin, R. S., Tensors associated with time-dependent stress. *Quart. Appl. Math.*, Vol.13, pp.177-182, 1975.
- [4] Dafalias, Y. F., A missing link in the macroscopic constitutive formulation of large plastic deformation, in *Plasticity Today Modelling, Methods and Applications*. A. Sawczuk, G. Bianchi eds., 135-151, Elsevier, London, 1985.
- [5] Dafalias, Y. F., The plastic spin. *J. Appl. Mech.*, Vol.52, pp.865-871, 1985.
- [6] Deng, Z.-C. and Zhong, W.-X., The Application of the variational principle in the constrained control system. *Applied Mathematics and Mechanics*, Vol.15 No.6, pp.517-523, 1994.
- [7] Dirac, P.A.M., Generalized Hamiltonian dynamics. *Can. J. Math.*, Vol.2, pp.129-149, 1950.
- [8] Dirac, P.A.M. and F.R.S., Generalized Hamiltonian dynamics. *Proc. Roy. Soc.*, A296, pp.326-343, 1958.
- [9] Doughty, N. A., *Lagrangian interaction: an introduction to relativistic symmetry in electrodynamics & gravitation*. Addison Wesley, Singapore, 1990
- [10] Durban, D. and Baruch, M., Natural stress rate. *Quart. Appl. Math.*, Vol.35, pp.55-67, 1977.
- [11] Feeny, B., Guran, A., Hinrichs, N. and Popp, K. A historical review on dry friction and stick-slip phenomena. *Applied Mechanics Reviews*, ASME, Vol.51, No.5, 1998.
- [12] Gao, D. Y., Duality, triality and complementary extremun principles in non-convex parametric variational problems with applications. *Journal of Applied Mathematics*, Vol.61, pp.199-235, 1998.
- [13] Gao, D. Y., Bi-complementarity and duality: a framework in nonlinear equilibria with applications to the contact problem of elastoplastic beam theory. *J. Math. Anal.*, Vol.221, pp.672-697, 1998.
- [14] Gao, D. Y., Complementarity, polarity and triality in non-smooth, non-convex and non-conservative Hamilton systems. *Phil. Trans. R. Soc. Lond. A*, Vol.359, pp.2347-2367, 2001.
- [15] Gurtin, M. E. and Herrera, I., On dissipation inequalities and linear viscoelasticity. *Q. Appl. Math.*, Vol.23, pp.235-245, 1965.

- [16] Haar, D. T., Elements of Hamiltonian mechanics, Second edition. Pergamon press, Oxford, 1971.
- [17] Haupt, P. and Kamlah, M., Representation of cyclic hardening and softening properties using continuous variables. *Int. J. Plasticity*, Vol.11, pp.267-291, 1995.
- [18] Haupt, P., Continuum mechanics and theory of materials. Springer-Verlag, 2000.
- [19] Hestenes, D. and Fasse, E.D., Homogeneous rigid body mechanics with elastic coupling. <http://modelingnts.la.asu.edu/pdf/RigidBodyElastic.pdf>
- [20] Hong, H.-K. and Liu, C.-S., Non-sticking oscillation formulae for coulomb friction under harmonic loading. *Journal of Sound and Vibration*, Vol.244, pp.883-898, 2001.
- [21] Hong, H.-K. and Liu, C.-S., Bifurcation and shakedown of bilinear materials under periodic inputs. *Proceedings of the Third National Conference on Structural Engineering*. Vol.3, Kenting, Taiwan, pp.1715-1724, 1996.
- [22] Hong, H.-K. and Liu, C.-S., Prandtl-Reuss elastoplasticity: on-off switch and superposition formulae. *Int. J. Solids Struct.*, Vol.34, pp.4281-4304, 1997.
- [23] Hong, H.-K. and Liu, C.-S., On behavior of perfect elastoplasticity under rectilinear paths. *Int. J. Solids Struct.*, Vol.35, pp.3539-3571, 1998.
- [24] Hong, H.-K. and Liu, C.-S., Spring-coulomb damping oscillator revisited, in Yeong-Bin Yang and Liang-Jeang Leu (eds.) *Structural Engineering & Construction: Tradition, Present and Future*, Proceedings of the Sixth East Asia-Pacific Conference on Structural Engineering & Construction, January 14-16, 1998, Taipei, Taiwan, pp.1971-1976, 1998.
- [25] Hong, H.-K. and Liu, C.-S., Hysteretic structures under multi-dimensional cyclic excitations, in Yeong-Bin Yang and Liang-Jeang Leu (eds.) *Structural Engineering & Construction: Tradition, Present and Future*, Proceedings of the Sixth East Asia-Pacific Conference on Structural Engineering & Construction, January 14-16, 1998, Taipei, Taiwan, pp.1941-1946, 1998.
- [26] Hong, H.-K. and Liu, C.-S., Internal symmetry in bilinear elastoplasticity. *Int. J. Non-Linear Mech*, Vol.34, pp.279-288, 1999.
- [27] Hong, H.-K. and Liu, C.-S., The Lorentz group $SO_0(5, 1)$ for perfect elastoplasticity with large deformation and a consistency numerical scheme. *Int. J. Non-Linear Mech.*, Vol.34, pp.1113-1130, 1999.
- [28] Hong, H.-K. and Liu, C.-S., Lorentz group $SO_0(5, 1)$ for perfect elastoplasticity with large deformation and a consistency numerical scheme. *International Journal of Non-linear Mechanics*, Vol.34, pp.1113-1130, 1999.
- [29] Hong, H.-K. and Liu, C.-S., Internal symmetry in the constitutive model of perfect elastoplasticity. *International Journal of Non-Linear Mechanics*, Vol.35, pp.447-466, 2000.
- [30] Hong, H.-K. and Liu, C.-S., Coulomb friction oscillator: modelling and responses to harmonic loads and base excitations. *Journal of Sound and Vibration*, Vol.229, pp.1171-1192, 2000.
- [31] Hong, H.-K. and Liu, C.-S., Lorentz group on Minkowski spacetime for construction of the two basic principles of plasticity. *International Journal of Non-Linear Mechanics*, Vol.36, pp.679-686, 2001.
- [32] Hong, H.-K. and Liu, C.-S., Some physical models with Minkowski spacetime structure and Lorentz group symmetry. *International Journal of Non-Linear Mechanics*, Vol.36, pp.1075-1084, 2001.
- [33] Hong, H.-K. and Liu, C.-S., Shiao, Y.-P. and Shih, B.-C., Planar double-slip model for polycrystal plasticity and micro tension tests of pure nickel and copper. *ASME Journal of Engineering Materials and Technology*, Vol.124, pp.314-321, 2002.
- [34] Hasnaoui, A., Van Swygenhoven, H., and Derlet, P. M., Cooperative processes during plastic deformation in nanocrystalline fcc metals: A molecular dynamics simulation, *Physical Review B*, Vol.66 184112, (2002).
- [35] Klauder, J. R., Beyond conventional quantization, Cambridge University Press, New York, 2000.
- [36] Landau, L. D., and Lifshitz, E. M., Course of theoretical physics vol.1: Mechanics, Third edition. Pergamon Press, New York, 1976.
- [37] Laub, A.J. and Meyer, K. Canonical forms for symplectic and Hamiltonian matrices. *Celestial Mech.*, Vol.9, pp.213-238, 1974.

- [38] Laursen, T. A., Computational contact and impact mechanics: fundamentals of modeling interfacial phenomena in nonlinear finite element analysis. Berlin, Springer, 2002.
- [39] Lehmann, Th., Thermodynamical foundations of large inelastic deformations of solid bodies including damage. *Int. J. plasticity*, Vol.7, pp.79-98, 1991.
- [40] Li, J., Van Vliet, K. J., Zhu, T., Yip S., and Suresh, S., Automistic mechanisms governing elastic limit and incipient plasticity in crystals, *Nature*, Vol.418, pp.307-310 (2002).
- [41] Liu, C.-S., Exact solutions and dynamic responses of SDOF bilinear elastoplastic structures. *Journal of the Institute of Engineers*, Vol.20, No.2, pp.511-525, 1997.
- [42] Liu, C.-S., Hong, H.-K. and Liou, D.-Y., Two-dimensional frictional oscillator. *Proceedings of the Seventh National Conference of the Society of Sound and Vibration*, Hsinchu, Taiwan, pp.29-36, 1999.
- [43] Liu, C.-S. and Hong, H.-K., Non-oscillation criteria for hypoelastic models under simple shear deformation. *Journal of Elasticity*, Vol.57, pp.201-241, 1999.
- [44] Liu, C.-S., The steady loops of SDOF perfectly elastoplastic structures under sinusoidal loadings. *Journal of Marine Science and Technology*. Vol.8, No.1, pp.50-60, 2000.
- [45] Liu, C.-S. and Hong, H.-K., The contraction ratios of perfect elastoplasticity under biaxial controls. *European Journal of Mechanics*, Vol.19, pp.827-848, 2000.
- [46] Liu, C.-S. and Hong, H.-K., Using comparison theorem to compare corotational stress rates in the model of perfect elastoplasticity. *International Journal of Solids and Structures*, Vol.38, pp.2969-2987, 2001.
- [47] Liu, C.-S., Cone of non-linear dynamical system and group preserving schemes. *Int. J. Non-Linear Mech.*, Vol.36, pp.1047-1068, 2001.
- [48] Liu, C.-S., The steady-state response of a bilinear elastoplastic oscillator under sinusoidal loading. *J. Chinese Inst. Engineer*, Vol.25, pp.199-210, 2002.
- [49] Liu, C.-S., Hong, H.-K. and Liou, D.-Y., Two-dimensional frictional oscillator: group-preserving scheme and handy formulate. *Journal of Sound and Vibration*, Vol.266, pp.49-74, 2003.
- [50] Liu, C.-S. and Hong, H.-K., Spinor maps for symmetries in four dynamical systems. *Int. J. Appl. Math.*, Vol.12 No.4 ,pp.307-356, 2003.
- [51] Liu, C.-S., Smoothing elastoplastic stress-strain curves obtained by a critical modification of conventional models. *International Journal of Solids and Structures*, Vol.40, Issue.9 ,pp.2121-2145, 2003.
- [52] Lu, X. and Schmid, R., A symplectic algorithm for wave equation. *Mathematics and Computers in Simulation*, Vol.43, pp.29-38, 1997.
- [53] Martin, J. L., Generalized classical dynamics, and the "classical analogue" of a Fermi oscillator. *Proc. Roy. Soc.*, Vol.A251, pp.536-542, 1959.
- [54] Micrăie, F. A. and Lasenby, J., Simo-Vu quoc rods using Clifford algebra. *Int. J. Numer. Meth. Engng.*, Vol.45, pp.377-398, 1999.
- [55] Menq, C.-H. and Yang, B. D., Non-linear spring resistance and friction damping of frictional constraint having two-dimensional motion. *Journal of Sound and Vibration*, Vol.217(1) ,pp.127-143, 1998.
- [56] Meyer, K. R. and Hall, G. R., Introduction to Hamiltonian dynamical systems and the n-body problem. Springer-Verlag, New York, 1992.
- [57] Morrison, P. J., A paradigm for joined Hamiltonian and dissipative systems. *Physica*, Vol.18D, pp.410-419, 1986.
- [58] Nambu, Y., Generalized Hamiltonian Dynamics, *Phys. Rev. E.*, Vol.7 No.8, pp.2405-2413, 1973.
- [59] Ortiz, M., Nanomechanics of defects in solids, *Advances in Applied Mechanics*, Vol.36, pp.1-79 (1999).
- [60] Wei, C., Cho K., and Srivastava, D., Tensile yielding of multiwall carbon nanotubes, *Applied Physics Letters*, Vol.82(15), pp.2512-2514 (2003).
- [61] Petracic, J., Properties of isolated systems in external fields. *Phys. Rev. E.*, Vol.68, 011104, 2003.

- [62] Pozdnyakov, V. A., and Glezer, A. M., Structural Mechanisms of Plastic Deformation in Nanocrystalline Materials, *Physics of the Solids State*, Vol.44(4), pp.732-737 (2002).
- [63] Pierce, A. D., Physical interpretation of the WKB or eikonal approximation for waves and vibrations in inhomogeneous beams and plates, *The journal of the Acoustical Society of America*. Vol.48 No.1(Part2), pp.275-284, 1970.
- [64] Prager, W., Fundamental theorems of a new mathematical theory of plasticity. *Duke Math. J.*, Vol.9, pp.228-233, 1942.
- [65] Sanliturk, K. Y. and Ewins, D. J., Modelling two-dimensional friction contact and its application using harmonic balance method, *Journal of Sound and Vibration*, Vol.193(2), pp.511-523, 1996.
- [66] Seigel, C. L., *Symplectic geometry*, Academic, New York, 1964.
- [67] Shhlkrot, L. E., Miller, R. E., and Curtin, W. A., Coupled atomistic and discrete dislocation plasticity, *Physical Review Letters*, Vol.89(2), 025501, (2002).
- [68] Shiao, Y. P., Hong, H.-K. and Wu, H. C., Plastic plateau and axial effect in cyclic experiments of low carbon steel, *Structural Engineering & Construction: Tradition, Present and Future*, Proceedings of the sixth East Asia-Pacific conference on structural engineering & construction, Yang, Y.-B., Leu, L.-J. eds., pp.1935-1940, Taipei, Taiwan, 1998.
- [69] Srivastava D., and Atluri, S. N., Special issue: computational nanotechnology, *Computer Modelling in Engineering and Sciences*, Vol.3(5), pp.531-685 (2002).
- [70] Strang, G., *Introduction to applied mathematics*, Wellesley-Cambridge, Wellesley, Mass., 1986.
- [71] Sun, S. G. and Hwang, K. C., Non-proportional cyclic hardening of polycrystalline materials. *Fatigue Fract. Engng Mater. Struct.*, Vol.18, pp.281-292, 1995.
- [72] Tian, Y., Meng, Y., Mao, H. and Wen, S., Electrorheological fluid under elongation, compression, and shearing. *Phys. Rev. E.*, Vol.65, 031507, 2002.
- [73] Van De Velde, F. and De Baets, P., The relation between friction force and relative speed during the slip-phase of a stick-slip cycle. *Wear*, Vol.219, pp.220-226, 1998.
- [74] Vargas, W. L., Murcia, J. C., Palacio, L. E. and Dominguez, D. M., Fractional diffusion model for force distribution in static granular media. *Phys. Rev. E.*, Vol.68, 021302, 2003.
- [75] Voyiadjis, G. Z. and Kattan, P. I., A generalized Eulerian two-surface cyclic plasticity model for finite strains. *Acta Mech.*, Vol.81, pp.143-162, 1990.
- [76] Voyiadjis, G. Z. and Kattan, P. I., Phenomenological evolution equations for the back stress and spin tensors. *Acta Mech.*, Vol.88, pp.89-111, 1991.
- [77] Wee, H. et al., Nonlinear rate-dependent stick-slip phenomena: modeling and parameter estimation. *International Journal of Solids and Structures*, Vol.38, pp.1415-1431, 2001.
- [78] Wikiel, B. and Hill, J. M., Stick-slip motion for two coupled masses with side friction. *International Journal of Non-linear Mechanics*, Vol.35, pp.953-962, 2000.
- [79] Xiao, H., Bruhns, O. T. and Meyers, A., Hypo-elasticity model based upon the logarithmic stress rate. *J. Elasticity*, Vol.47, pp.51-68, 1997.
- [80] Zwanzig, R., *Nonequilibrium statistical mechanics*. Oxford University, 2001.
- [81] Zhong, W., On the reciprocal theorem and adjoint symplectic orthogonal relation. *Acta Mech. Sinica*, Vol.24, pp.432-437, 1992 (in Chinese).
- [82] Zeeman, E. C., Causality implies the Lorentz group. *J. Math. Phys.*, Vol.5, pp.490-493, 1964.
- [83] Ziegler, H., A modification of Prager's hardening rule. *Quart. Appl. Math.*, Vol.17, pp.55-60, 1959.
- [84] 秦孟兆, 辛幾何及計算哈密頓力學. *力學與實踐*, 第12卷, 第6期, pp.1-20, 1990.
- [85] 歐陽華江, 鍾萬勰, 楊琦, 鄧子辰, 二階橢圓型方程的廣義解析解. *大連理工大學學報*, 第33卷, 第3期, pp.276-282, 1993.