# I-DEAS 中的接觸分析(Contact Analysis)與功能介紹(上)

# 謝坤昌 陳焜燦 江林穎

# 前言

接觸(Contact)問題在實際工程應用中是極為廣泛且常見的問題,但現有的固體力學或結構領 域的電腦輔助分析模擬軟體中,除了泛用型的有限元素分析軟體有提供此方面的功能外,一般整合 性的 CAD/CAE/CAM 軟體卻較少提供此分析功能,使用者遇到此問題時,除了直接藉助泛用型的 有限元素軟體來進行分析,另外較常用的方法,即是將分析模型利用 CAD 或前處理軟體將其模型 建立完成或資料準備完畢後,再輸出至有限元素分析軟體進行計算,此兩種類型軟體在使用及相容 性皆可滿足使用者要求時,不失為一種可行的分析模式,但如進行接觸分析時,除考量建立分析模 型的便利性與精準性外,尚需能兼顧前後處理程式與解處理程式的整合性,如此對於使用者而言, 會是一個較好的分析工作模式,而 I-DEAS 即提供了接觸問題的整合性分析環境。

# 接觸分析

接觸力學這門學科可以說是自1882年起,由赫芝 (H. Hertz)發表了它的經典論文「論彈性固體的接觸」 而開始的,然而直到二十世紀初,由於受到鐵路、船 用減速齒輪及滾動接觸軸承工業的促進,接觸理論的 進展才在文獻中出現 Hertz 理論侷限於無摩擦表面及 理想彈性固體,近幾十年裏,接觸力學的研究主要發 展是與消除這些限制有關。這包括如何適當處理接觸 物體交界面處的摩擦,以及將彈性理論以更符合實際 的方式推廣到滑動接觸及滾動接觸。

# I-DEAS 接觸分析操作流程

在對於接觸理論發展歷史有初步的介紹後,接續 討論如何使用 I-DEAS 來進行接觸分析,在此處以教 學手冊中的 Contact Analysis 範例來進行操作說明(詳 細步驟,使用者可參考 I-DEAS Help系統中的 Tutorials 之 Simulation 項目中之 Contact Analysis),在該範例 中,學習的重點是的是如何定義接觸面 (Contact Surface)、進行接觸分析的求解以及分析結果的檢查。

該範例是以 35mm 相機電子閃光燈(Electrical Flash)的元件為分析對象, 欲計算其接觸力大小, 元件 大小尺寸其正視圖如圖 1.所示(單位為 mm), 元件深度 為 2mm 如圖 2.所示, 該分析模型原為上下分開兩元 件, 為其便利模型建立與不使用元件組立(Assembly)

模組,來構建分析模型,可將圖2所示的中間連接部分,選取後刪除之,即成為圖3.所示的上下兩個元件。 在此需特別說明的是:圖3.所示的兩個元件,圖形視 窗顯示的是兩個分開的元件,但在 I-DEAS 系統中卻 仍是屬於單一元件的,在本範例雖然以單一元件的形 式來進行接觸分析與說明,但在實際進行工程問題 時,接觸分析往往是兩個以上的元件之間的作用關 係,而非單一元件所構成的分析模型,故需要利用 I-DEAS 系統中的組立(Assembly)模組來定義兩個以 上元件的關係,此方面會另文再說明之。至此使用者

可以利用 Master Modeler 模組中的



連續直線構建、尺寸標註、

修改、擠製、刪除與元件命名)等圖像功能來構建如圖 三所示的分析模型外觀。



#### 圖 1. 照相機閃光燈元件分析模型尺寸(正視圖)



圖 2. 照相機閃光燈元件分析模型(立體圖)



圖 3. 照相機閃光燈元件接觸分析模型(上下件)

接續使用 Boundary Conditions(邊界條件)模組中

的 【構建有限元素分析模型)圖像功能,並在其對 話框勾選 Geometry Based Analysis Only(分析只以模 型幾何為基礎)選項,因接觸元素的自動建立是以模型 幾何與元素網格數目為依據,而非完全依隨後建立的 元素網格或節點為基礎,而未勾選此選項,接觸元素 亦可以建立,只是在有限元素分析模型的元素網格及 邊界設定,如有時以幾何尺寸為基礎、如有時以元素 節點為依據,極容易造成模型建立的混淆,所以建議 使用者,在進行接觸分析時,盡量以相同基礎來構建 分析模型,至於分析模型建立的種類與區別,使用者 可參考 I-DEAS Finite Element Modeling User's Guide 或電腦輔助設計雜誌第 165 期 I-DEAS 有限元素法中 的元素網格構建模式與功能介紹一文。

以接觸分析在 I-DEAS 系統而言,其接觸分析的 功能選項設定,大部分是以一般靜態分析的設定為基 礎步驟,只是其中必須再額外進行接觸分析的功能設 定,如:接觸集合設定、接觸元素預覽、接觸條件集 合選項中加入邊界條件集合、輸出選項設定與計算參 數設定等功能,其流程大致可如圖4.所示(圖中以英文 表示的項目,為 I-DEAS Simulation 中的工作模組) ,在當分析模型的幾何實體模型建立完成與確定建立 有限元素分析模型型態後,使用者可在 Boundary Condition工作模型開始進行接觸分析集合的設定,在



圖 4. I-DEAS 接觸分析模型的設定流程

此中需進行的工作包括:可能或欲考量接觸區域的選 定、接觸分析對偶(Pair)的設定(因為接觸條件的進行 為兩個不相連卻可能相互碰觸的兩個區域,所以需指 定哪兩個區域為其相對應的接觸區域) 摩擦係數的設 定與接觸對偶的搜尋距離(因當指定兩個不同名稱及 區域的為接觸對偶時,尚需指定一個搜尋距離, I-DEAS 系統方才可在兩區域之間以小於或等於的距 離自動來產生接觸元素),接續進行邊界、負荷、材質 等條件設定與產生元素網格後,再回到接觸條件的設 定對話框中,即可預覽其接觸元素產生的位置與數 目;在 I-DEAS 系統中的接觸元素的產生是由系統自 動產生,而直接應用於分析計算中,但使用者可根據 接觸條件設定對話框中的預覽功能,來判斷接觸元素 在分析計算中的產生,是否為使用者所預期的狀況, 或者因為之前的設定有所問題,而未能正確產生。

當接觸元素預覽無誤後,則需在邊界條件集合 中,選取接觸條件集合,設定在進行計算時需考慮接 觸條件,若無選取接觸條件集合,則在進行計算時, 系統僅能以一般的靜態問題來處理,而與接觸分析無 關;當使用者進入 Molder Solution 工作模型時,尚可 設定計算結果的輸出選項及計算參數或疊代次數等選 項。

# 接觸分析條件設定

當在 Boundary Condition 工作模組進行建立有限

元素分析模型型態設定後,選取 (定義分析模型 的接觸條件)圖像功能,即開始正式進行分析模型中的 接觸元素及其相關性質的設定,當按下此圖像時即會 出現如圖 5.所示的對話框,其中有兩個選項分別為摩 擦係數與整體搜尋(Global Search)距離設定,此處的摩 擦係數為庫倫(Coulomb)摩擦,可依實際狀況給定,但 有無設定摩擦係數與負荷條件的接觸分析狀況,對於 疊代計算時間與次數都會有相當的影響;使用者在按 下圖 5.中的預覽(Preview) 鍵後,I-DEAS 系統會自動將 定義的接觸面間的接觸元素位置與數量,分別顯示於 圖形與提示視窗中,接觸元素與一般元素的在I-DEAS 系統顯示型態為如圖 6.所示。(使用者必須完成接觸條 件設定與元素網格切割後,此功能方有作用)。



圖 5. 接觸分析功能設定對話框



圖 6. I-DEAS 系統中的接觸元素顯示形式

在接觸分析模型中,使用者所必須定義的兩個動作 分別為分析模型接觸區域(Regions)與對偶(Pairs)關係 設定,當按下圖 5.中的 Regions 鍵後隨後會出現如圖 7.所示的對話框,使用者可在此對話框中,可進行分 析模型中的接觸區域選取、命名及刪除等工作;在本 範例中分別選取上下兩接觸區域如圖 8.及 9.所示,且 分別命名兩接觸區域為 MOVING CONTACT、 STATIONARY CONTACT,當接觸區域選定完畢後。 使用者可以發現在元件選取接觸區域均會有黃色

符號,此即代表該區域已設定為接觸作用定義區
域。

回到圖 5.所示的對話框,再按下 Pairs 鍵後,隨 即會出現如圖 10.的 Contact Pair 功能對話框,使用 者可在此對話框中,依之前所選取並定義命名的接 觸區域,設定其接觸關係,如任兩殼元素區域、任 兩實體元素區域或任一殼元素區域及實體元素區域 為一接觸對偶關係,並設定局部接觸對偶的摩擦係 數與其接觸元素產生的局部搜尋距離;在此對話框 中,使用者可根據分析模型需要,在此設定一組或 多組接觸對偶。

Contact Region	MOVING CONTACT				2	
Modifying region						
Add to Region					Celor	
Ramove from Region						
C Surface Offset	Тор	p	Constant	2	1	
⊂ Surface Offset Bo	mern	p	Constant		[	1 11
the	one -	Modily	Clear	Dele	ites	

圖 7. Contact Region 功能對話框



圖 8. 接觸對偶中的 MOVING CONTACT(上方元件)



圖 9. 接觸對偶中的 STATIONARY CONTACT(下方元件)

fitting Region	Target Region	Friction	Distance
WVING CONTACT Bottom	STATIONARY CONTACT Bottom	0.000	3.0003
1			ŝ
Hitting Contact Region	MOVING CONTACT	y Bo	ttom 📄
Target Contact Region	STATIONARY CONTACT	<u>y</u>  Be	ttom 💌
Friction 0	Search Distance	þ	2
Deser	Modity	Dr	lete
Diver	Modity	De	liete

圖 10. Contact Pair 功能對話框

在此需特別提出的須注意地方是:在定義兩曲面的 接觸對偶關係時,指定區域為殼元素網格,需注意殼 元素有頂、底面之區別,換言之;在定義兩接觸殼元 素網格時需要合理的上下對應,即是 I-DEAS 系統並 無法在殼元素網格產生區域幫使用者自動去判別殼元 素的底面(bottom)或者頂面(top)何者為接觸作用面,所 以需在此對話框中將此關係設定正確,否則 I-DEAS 系統可能無法自動產生接觸元素於此接觸對偶中。如 以本範例而言,因為此分析模型所採用的元素為殼元 素,所以必須特別考慮此點,當點選圖10.對話框中的 接觸對偶設定選項時,圖形視窗中如.的元件會出現箭 頭圖形如圖 8.或圖 9.所示,圖中的箭頭所指方向代表 該處的殼元素的頂面方向, 而從圖 8.與圖 9.的箭頭判 斷,其接觸元素對偶應該指定成為兩區域殼元素的底 面為其接觸作用範圍,所以在圖10.對話框中,選定兩 個 Moving Contact 與 Stationary Contact 兩接觸作用面 則皆設定為 Bottom; 而在預設定接觸區域兩者皆為實 體元素時,則不用考慮接觸作用區域的頂面或底面, 但如接觸作用區域其中之一為殼元素區域時,則必須 指定接觸作用面的方向,如此 I-DEAS 方能正確的自 動產生接觸元素於此接觸對偶中。

此外在圖 5.與圖 10.中均有搜尋距離選項,圖 5. 中的為 Global Search ,圖 10.為 Search Distance,使 用者可將其兩個接觸對偶搜尋距離分別視為整體與局 部,在此建議使用者在設定接觸對偶的搜尋距離選項 時,可盡量使用圖 10.的局部搜尋距離,否則如有殼元 素區域為接觸對偶時,使用整體搜尋距離,作為 I-DEAS 系統產生接觸元素的距離,偶會發生無法產生 接觸元素的狀況產生。

如教學範例上所示步驟,進行邊界條件與負荷的 設定,而在本範例中除了兩元件右端給於完全固定 外,在上方元件轉角處,亦須給定一向下 3mm 的位 移拘束量,其邊界條件與拘束條件設定如圖11.所示



圖 11. 相機閃光燈接觸分析模型之邊界條件設定

將工作模組轉換至 Meshing,材料性質勿須設定,採預設材質 GENERIC\_ISOTROPIC\_STEEL,使 用四邊形四節點設元素厚度設定為 0.15mm,元素長 度設為 0.5mm, I-DEAS 則可自動產生元素網格如圖 12.所示,



圖 12. 分析模型元素網格與邊界條件

再將工作模組轉換至 Boundary Condition,使用者 再按下(定義分析模型的接觸條件)圖像功能,在 圖 5.所示接觸條件分析功能設定對話框的右上角處, 再按下 Preview 鍵,I-DEAS 系統即會依之前所設定的 接觸條件,顯示接觸元素作用的位置,如圖 13.所示, 如果按下 Preview 鍵後,圖形視窗未顯示接觸元素, 或訊息視窗產生接觸元素數目為 0.,此時使用者即需 要檢查接觸條件的相關設定有無問題,尤其是在接觸 對偶中的殼元素區域接觸作用面方向。



圖 13. 接觸分析模型元素網格與接觸元素作用區域

接觸元素是一種暫態(Transient)元素,它是在兩 元素面之間建立的,預覽功能只提供顯示參考,當使 用者離開預覽功能,其接觸元素亦會消失,但再進行 接觸分析時,I-DEAS 會自動建立接觸元素,所以使用 者只要再接觸分析中,進行適當的設定,即可進行接 觸分析,接觸元素在I-DEAS 所提供的輔助文件資料-元素庫(Element Library)並沒有如其他的元素一般,有 詳細的說明,這點是比較遺憾的。

當接觸元素預覽無誤後,選取

建)圖像功能後,即會出現如圖 14.所示的邊界條件集 合對話框,此對話框的主要功能是提供在同一分析模 型中,使用者可設定多組的邊界 負荷、接觸、溫度、 自由度等等..的設定條件集合,加以任意搭配計算;但 也因為如此,雖然接觸條件設定或預覽接觸元素皆已 設定完畢,如果在此對話框中,未選取 Contact Set 為 計算條件,則在本範例中的分析結果,也僅是上元件 受一拘束條件作用而向下變形的鋼片變形分析,至於 下元件就不會有因上元件的變形,而有接觸作用影 響,而僅是單一元件的靜態分析而已,此點需要特別 注意。然而在此某些分析問題中,使用者在同一分析 模型中,可在此處的選取設定,分別考慮有無接觸分 析條件對於分析結果的影響與差別。



圖 14.邊界條件集合功能對話框

當以上相關於接觸分析的設定都進行無誤後, 使用者在進入 Molder Solution 開始求解之前,還需對 於分析計算條件與輸出結果進行設定,如果使用者不 對此處進行設定,I-DEAS 系統亦會依據預設值進行計 算與結果輸出,因為接觸分析是一種需要反覆疊代計 算的非線性問題,雖然 I-DEAS 系統將大部分的計算 與設定功能皆隱含於系統中,但使用者如果清楚其計 算參數的設定,不僅可以有效的獲得精確的計算結 果,亦可省去大量的計算時間以及不必要的錯誤嘗 試,此方面功能說明,因篇幅關係,將以另文介紹之。

當使用者按下 (執行及選項設定)圖像功能,

開始進行計算後,經過圖形轉換,螢幕上會出現 Sparse Matrix Solver Monitor 及 Contact Analysis Convergence Monition兩個監視器,分別對於疊代計算中的計算狀 況及疊代收斂狀況進行監視,使用者可以透過這兩個 監視器,了解目前計算的進行程度,如果計算過程沒 有錯誤發生,最後在 Post Processing 工作模組下,使

用 田 田 田 田 田 田 田 田 田 二 (計算結果選擇與執行計算結果顯示)兩 個 圖像功能,就可以得到如圖 15.所示接觸分析數值結 果。



圖 15. 相機閃光燈元件接觸分析數值結果

# I-DEAS 所提供的接觸分析演算法

在 I-DEAS 所使用的接觸分析,是利用面與面的 運動方程式來描述兩接觸面的相對運動;其假設接觸 對 偶 上 的 移 動 面 (hitting surface)與 目 標 面 (Target surface)上的兩點的移動,可如圖 16.示,則移動面上 的單位向量  $e_1$ 、  $e_2$ 、  $e_3$  假設架構在卡式座標上,  $e_1$ 、  $e_2$  兩單位向量分別相切於移動面,  $e_3$ 為垂直移動面 上的一法線向量,在此令 $e_3$ 為n,因此兩個面上的穿 透距離 p 可以表示成為(兩接觸面的分開穿透距離在 此令為負號)

$$p = p_0 + (u_H - u_t) \cdot n \tag{1}$$

其中:

 $p_0$ 為在幾何模型上的起始穿透距離(initial penetration)  $u_H$ 、 $u_T$ 分別為移動點及目標點位移向量

在兩個平面間的法線方向接觸限制必須滿足以下 條件:

$$p \le 0 \tag{2}$$

$$t_n = -n \cdot t \ge 0 \tag{3}$$

 $t_n p = 0 \tag{4}$ 



#### 其中:

 $t_n$ 為接觸壓力,為表面力(surface traction)上之負的法 線分量

在(2)式中所表示的意義為移動面與目標面接觸 不能大於零,或者可說是兩曲面之間不能相互貫穿; (3)式表示接觸壓力不能小於零,或者是變成拉力狀 態;(4)式所包含的條件可視為:

 $p = 0 \text{ if } t \ge 0 \ \mathcal{R} \quad t_n = 0 \text{ if } p \le 0 \tag{5}$ 

I-DEAS 的接觸分析中,是根據以上的限制條件來 修改邊界條件進行求解的,因此穿透值在接觸面上的 自由度可表示為:

$$p = p_0 + \left\{ \sum_{i=1}^{nH} N_H^i u_H^i - \sum_{j=1}^{nT} N_T^j u_T^j \right\}$$
(6)

其中:

 $N_{H}^{i}$ 為移動面(Hitting Face)之i節點上的內插函數  $N_{T}^{j}$ 為目標面(Target Face)之j節點上的內插函數  $u_{H}^{i}$ 和 $u_{T}^{j}$ 分別為移動面與目標面上之節點位移 定義兩接觸面上接觸元素位移為 $\{u\}$ ,可寫成:

$$p = p_0 + \lfloor q_n \rfloor \begin{cases} u_M \\ u_T \end{cases}$$
(7)

其中行向量 $[q_n]$ 為表示內插函數乘以曲面法線向量,相同的;切線方向的滑動也可表示成為:

$$\Delta \mathbf{x} = \mathbf{x}_0 + \lfloor q_t \rfloor \begin{cases} u_M \\ u_T \end{cases}$$
(8)

對於所有的接觸元素,(7)(8)兩式可寫成矩陣型 式,如下所示:

$$\{p\} = [Q_n] \{U\} + \{P_0\}$$
(9)

$$\left\{\Delta^{\mathbf{x}}\right\} = \left[Q_{t}\right]\left\{U\right\} + \left\{\mathbf{x}_{0}\right\} \tag{10}$$

在經過整理後,加強拉氏位能函數(Lagrangian potential function)可表示為:

$$\Pi = \frac{1}{2} \{ U \}^{T} [K] \{ U \} - \{ U \}^{T} \{ F \} + \{ T_{n} \}^{T} ([Q_{n}] \{ U \} + \{ p_{0} \}) + \frac{1}{2} ([Q_{n}] \{ U \} + \{ p_{0} \}^{T}) [\boldsymbol{e}_{n}] ([Q_{n}] \{ U \} + \{ p_{0} \})$$
(11)

其中 $\{T_n\}$ 為在接觸點上的未知法線面力向量, $[e_n]$ 為 罰數(Penalty Numbers)的對角矩陣;對(11)式的位移求 導數,並令法線面力皆為零,因此可得到在接觸分析 中的有限元素法矩陣方程:

 $([K] + [Q_n]^T [\boldsymbol{e}_n] [Q_n]) \{ U \} = \{ F \} - [Q_n]^T (\{T_n\} + [\boldsymbol{e}_n] \{p_0\})$ (12)

求解(12)式,可得到接觸壓力,並反覆疊代更新 接觸壓力,直至滿足(2)(3)(4)式為止,即可求出正確的 接觸壓力,並停止疊代計算。

以上為 I-DEAS 系統中在不考慮摩擦係數時的接 觸分析演算法,但以上步驟亦可歸納成為以下幾個原 則:

1.使用運動方程式來描述兩接觸面的相對運動。

2.邊界條件、平衡方程式與接觸限制為所求解的基本 方程式。

3.接觸問題的處理對象一般為物件或曲面,並可將運動及統御方程式轉換成為等效的有限元素矩陣方程 式。

4.組合矩陣方程式並求解。

I-DEAS 系統所使用的接觸分析方法稱為加強拉 式(Augmented Lagrangian)法,其特色有:接觸發生定 義在邊界、接觸區域可為殼元素或實體元素、接觸元 素與接觸區域的元素不需要吻合、曲面與曲面之間的 接觸亦可以使用節點至節點的間隙(Gap)元素、起始間 隙計算是依據實體幾何而非元素表面、非線性分析時 不能使用調適負荷控制(Adaptive Load Control)與弧長 (Arc Length)法。

此外用於商用軟體的接觸分析演算法還有限制法 (Constraint Method),該種方法的優點是收斂非常穩 定,但缺點是無法計算表面力或壓力,目前使用該演 算法的有 MARC(參考 MSC.Marc Volume A-Theory and User Information Version 2001 Chapter 8.)。

# 接觸分析使用限制

I-DEAS 系統中的有限元素解處理器可以檢測出 曲面至曲面的接觸、但無法檢測出曲面邊緣至曲面邊 緣(Edge)或曲面至曲面邊緣的接觸狀況。另外,在接 觸分析中支援實體元素或殼元素,但不支援樑、桿或 軸對稱等等的一維元素。但卻可以加入節點至節點的 一維間隙(Gap)元素在接觸分析中使用。

接觸分析除允許在線性靜態分析中使用外,在線 性靜態 p 型元素分析與非線性靜態亦可使用。而在線 性靜態分析中, 接觸分析中只有小變形的結果是正確 的,因在此種狀況中,分析結果的應力值已經超過材 料降服強度,使用線性分析模式所得的結果是不正確 的,如遇到此種狀況,則必須使用非線性模式來求解 大變形的問題。另外在 I-DEAS 系統的接觸分析並不 提供碰撞(包括加速度)此類的分析,如遭遇此類的問 題,需以另外途徑處理,或可藉助 ABAQUS、 LS-DYNA此類的有限元素軟體進行分析。I-DEAS 系 統的所提供接觸分析雖不能直接進行碰撞此類的接觸 問題,但卻可直接在 I-DEAS 系統中將 ABAQUS 的輸 入檔完全建立完畢,而直接交予 ABAQUS 來計算, 即可獲得相當良好的收斂計算結果, I-DEAS 與 ABAQUS 的輸出入介面操作原理與介紹,將擬另文再 述。

## 接觸分析的準確度

在了解 I-DEAS 系統在接觸分析上的操作流程設 定、演算法與使用限制後,接續討論 I-DEAS 系統的 接觸分析計算的準確性,此處參考 ABAQUS/Standard Example Problems Manual Ver.5.7 中 1.2.3 赫芝接觸問 題中的三維模型標準範例與計算結果進行比較。

該範例手冊上提供一個三維接觸問題為 - 一彈性 圓柱其半徑為 10in(254mm)楊氏係數與普松比分別為 30×10<sup>6</sup> *lb/in*<sup>2</sup>(206*GPa*)、0.3,該彈性圓柱與一剛體 接觸,無摩擦,且受 0.4in(10.16mm)的向下垂直位移 拘束,因此在彈性圓柱與剛體必須考慮接觸問題。使 用 ABAQUS 執行該標準範例,其 Mises equivalent 應 力計算結果如圖 17.所示,且依其手冊上說明,該問題 最大應力發生在柱體內部(將先達到降服強度),而非 在柱體表面,其最大應力值標準範例答案與計算所得 皆為 $1.83 \times 10^{6} lb / in^{2}$  (11.583*GPa*)。

接續使用 I-DEAS 的接觸分析,依問題描述將該 圓柱體分析模型並考慮等效邊界條件建構,其計算結 果如圖 18.所示。其應力最大值為1.86×10<sup>6</sup>*lb*/*in*<sup>2</sup>,與 ABAQUS 計算結果比較,兩軟體執行結果相差約為 1.6%,不僅趨勢相同且計算結果亦幾乎與相差有限, 所以可以斷定 I-DEAS 所提供的靜態接觸分析是極可 信賴的。



圖 17. ABAQUS Ver.5.8 範例 1.2.3 接觸問題執行結果(應力分布圖)



圖 18. I-DEAS 三維彈性圓柱接觸問題應力等高線圖

# 結論

本文對於 I-DEAS 系統中的接觸分析進行介紹, 希望提供使用者在遭遇接觸問題時,能有效的利用 I-DEAS 來進行分析模擬,並經過實際範例操作與 I-DEAS 接觸計算演算法的了解,進而對接觸分析在 實際模擬分析上,能有效且快速的解決問題。

I-DEAS 系統提供的接觸分析功能,在運用靜態

分析有其相當的準確度,但因為實際使用方式的考 量,I-DEAS 的接觸分析大都運用在三維的模擬計算 上,在某些二維或一維的簡化接觸問題,卻無法或困 難進行計算,但也因此更便於實際三維工程問題在其 整合性的環境下進行分析與模擬,嚴格的說,I-DEAS 並非是泛用型的有限元素分析軟體,而其有限元素分 析僅為 I-DEAS 進行工程分析模擬的一個環節而已, 所以在其有限元素分析的廣度與深度畢竟無法與 ABAQUS、MARC、ANSYS、NASTRAN 等泛用型有 限軟體比擬,但其工程運用的整合性與便利性,卻又 是其他軟體不容易達成的,使用者可以根據需求來選 擇合適的分析工具,方能快速、準確的達成模擬或所 欲計算目標。

至於有關於接觸分析所需使用,兩元件或多元件 的有限元素模型建立、計算參數設定、計算結果輸出 選項以及相關注意事項,將另文再介紹之。

## 註:

# 陳焜燦-中興大學應用數學系副教授

e-mail: ktchen@dragon.nchu.edu.tw

# 謝坤昌-中興大學應用數學研究所博士班研究生

e-mail: d8553003@mail.nchu.edu.tw

### 江林穎-啟德電子公司開發處工程師

e-mail: jhon@charder.com.tw